



GODFREY LOWELL CABOT SCIENCE LIBRARY  
*of the Harvard College Library*

This book is  
**FRAGILE**  
and circulates only with permission.

Please handle with care  
and consult a staff member  
before photocopying.

Thanks for your help in preserving  
Harvard's library collections.

Eng



**DE LA CONSTRUCTION**  
**ET**  
**DE LA MANOEUVRE DES VAISSEAUX.**  
**TOME PREMIER.**

ACIQUENTIS, 1811

TH

TRANSIANT PEG NEW ORLEANS, 1811

ANILISTANT

6742  
11-16  
13



DE LA CONSTRUCTION  
ET  
DE LA MANOEUVRE DES VAISSEAUX  
ET AUTRES BÂTIMENTS,  
OU  
EXAMEN MARITIME  
THÉORIQUE ET PRATIQUE;

PAR DON GEORGE JUAN, Commandeur d'Aliaga dans l'Ordre de Malte, Chef d'Escadre des Armées Navales de Sa Majesté Catholique, Commandant des Gardes de sa Marine, de la Société Royale de Londres, de l'Académie Royale de Berlin, et Correspondant de l'Académie Royale des Sciences de Paris :

TRADUIT DE L'ESPAGNOL, AVEC DES ADDITIONS,

*Par M. LEVÉQUE, Correspondant de l'Académie des Sciences de Paris et de celle de Marine, Membre des Académies des Sciences de Bordeaux, Marseille et Rouen, Examineur Hydrographe et ancien Professeur en Hydrographie et Mathématiques à Nantes.*

---

Qui descendunt mare in navibus, facientes operationem in aquis multis :  
ipsi viderunt opera Domini, et mirabilia ejus in profundo. Ps. 106.

---

TOME PREMIER.

---

A PARIS,

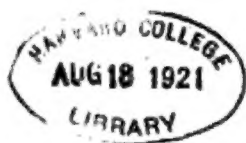
Chez FIRMIN DIDOT, Libraire pour les Mathématiques, la Marine et l'Architecture.

---

M. DCC. XCII.

Eng 5657.121

v



Segrand Fund





*A MONSEIGNEUR*  
**CHARLES-EUGENE-GABRIEL**  
*DE LA CROIX,*  
**MARQUIS DE CASTRIES,**  
*COMTE D'ALAIS,*

Lieutenant-Général des Armées du Roi, Chevalier de ses Ordres, Lieutenant-Général de la Ville de Lyon, Lyonnais & Forès, Gouverneur des Ville & Citadelle de Montpellier, Ville & Port de Cette, Mestre-de-Camp Général de la Cavalerie Française & Étrangère, Commandant Général du Corps de la Gendarmerie, **MINISTRE & SECRÉTAIRE D'ÉTAT**, ayant le Département de la **MARINE & des Colonies,**

***M*ONSEIGNEUR,**

*PERSONNE ne met en doute aujourd'hui l'importance de la Marine, son influence sur le bonheur des hommes, &*

combien elle contribue à la gloire des Nations qui, comme la NÔTRE, la cultivent avec succès. Pénétré comme vous l'êtes, MONSEIGNEUR, de ces grandes vérités, votre unique sollicitude est de vivifier toutes les parties de la Science Navale ; aucune n'échappe à vos lumières & à votre vigilance. Vous avez inspiré à tous les Membres de ce Corps illustre, l'amour de l'étude & de la gloire, par les honneurs que vous avez attachés aux succès. C'est sous votre administration, MONSEIGNEUR, que le génie a déployé toute sa puissance ; & la France voit avec admiration la Marine s'élever, dans son sein, à un degré de splendeur inconnu aux siècles précédents.

En même temps que vous avez été occupé à soutenir l'honneur du nom Français, & à faire rendre la paix à l'Europe, on vous a vu chérir & protéger les Arts de paix, allier la gloire des Armes avec la culture des Sciences & des Lettres. Et c'est d'après cela, MONSEIGNEUR, que j'ai pris la liberté de vous présenter la traduction de l'Ouvrage de DON GEORGES JUAN, l'un des plus célèbres Géomètres & des plus grands hommes de mer de l'Europe.

La protection dont vous m'avez honoré, en permettant que cet Ouvrage parût sous vos auspices, & les secours que vous m'avez accordés au nom du Roi, pour en faciliter la publication, m'ont pénétré de la plus vive reconnoissance. Si mon travail, joint à celui de DON GEORGES JUAN, étoit digne de passer à la postérité, le sentiment le plus glorieux pour moi, & le plus cher à mon cœur, seroit d'avoir fait parvenir jusqu'à elle le seul & unique témoignage que je puisse vous donner de mon zèle, & du très-profond respect avec lequel je suis,

MONSEIGNEUR,

Votre très-humble & très-  
obéissant serviteur,  
LEVÊQUE.



---

# EXTRAIT

*Des Régistres de l'Académie Royale des Sciences.*

Du 26 Février 1783.

**M**ESSIEURS DE LA LANDE, BÉZOUT & DE BORY, ayant été nommés par l'Académie pour examiner la Traduction de l'*Examen Maritime* de D. GEORGES JUAN, faite par M. LEVÊQUE, & en ayant fait leur rapport, l'Académie a jugé cet Ouvrage digne d'être approuvé & imprimé sous le Privilege de l'Académie. En foi de quoi j'ai signé le présent Certificat. A Paris, le 26 Février 1783.

Signé, LE MARQUIS DE CONDORCET,  
*Secrétaire perpétuel de l'Académie Royale des Sciences.*

---

## PRIVILEGE DU ROI.

**L**OUIS, par la grace de Dieu, Roi de France & de Navarre: à nos Amés féaux Conseillers, les Gens tenant nos Cours de Parlement, Maîtres des Requêtes ordinaires de notre Hôtel, grand Conseil, Prévôts de Paris, Baillifs, Sénéchaux, leurs Lieutenants Civils, & autres nos Justiciers qu'il appartiendra, SALUT. Nos bien amés les Membres de l'ACADÉMIE ROYALE DES SCIENCES de notre bonne Ville de Paris, nous ont fait exposer qu'ils auroient besoin de nos Lettres de Privilege pour l'impression de leurs Ouvrages. A CES CAUSES, voulant traiter favorablement les Exposants, Nous leur avons permis, & permettons par ces présentes, de faire imprimer, par tel Imprimeur qu'ils voudront choisir, toutes les recherches & observations journalieres, ou relations annuelles de tout ce qui aura été fait dans les assemblées de ladite Académie Royale des Sciences, les Ouvrages, Mémoires, ou Traités de chacun des Particuliers qui la composent, & généralement tout ce que ladite Académie voudra faire paroître, après avoir fait examiner lesdits Ouvrages, & jugé qu'ils seront dignes de l'impression, en tels volumes, formes, marges, caracteres, conjointement ou séparément, & autant de fois que bon leur semblera, & de les faire vendre & débiter par tout notre Royaume pendant le temps de vingt années consécutives, à compter du jour de la date des présentes; sans toutefois qu'à l'occasion des Ouvrages ci-dessus spécifiés, il en puisse être imprimé d'autres qui ne soient pas de ladite Académie: faisons défenses à toutes sortes de personnes, de quelque qualité & condition qu'elles soient, d'en introduire d'impression étrangere dans aucun lieu de notre obéissance; comme aussi à tous Libraires & Imprimeurs, d'imprimer ou faire imprimer, vendre, faire vendre & débiter lesdits Ouvrages, en tout ou en partie, & d'en faire aucunes traductions ou extraits, sous quelque pré-

texte que ce puisse être, sans la permission expresse & par écrit desdits Exposants, ou de ceux qui auront droit d'eux, à peine de confiscation des Exemplaires contrefaits, de trois mille livres d'amende contre chacun des contrevenants, dont un tiers à Nous, un tiers à l'Hôtel-Dieu de Paris, & l'autre tiers auxdits Exposants, ou à celui qui aura droit d'eux, & de tous dépens, dommages & intérêts; à la charge que ces présentes seront enregistrées tout au long sur le registre de la Communauté des Libraires & Imprimeurs de Paris, dans trois mois de la date d'icelles; que l'impression desdits Ouvrages sera faite dans notre Royaume, & non ailleurs, en bon papier & beaux caractères, conformément aux Réglements de la Librairie; qu'avant de les exposer en vente, les manuscrits ou imprimés qui auront servi de copie à l'impression desdits Ouvrages, seront remis es mains de notre très-cher & féal Chevalier Garde des Sceaux de France, le Sieur HUE DE MIROMÉNIL; qu'il en sera ensuite remis deux Exemplaires dans notre Bibliothèque publique, un dans celle de notre Château du Louvre, & un dans celle de notre très-cher & féal Chevalier Chancelier de France, le Sieur DE MAUPEOU, & un dans celle dudit Sieur HUE DE MIROMÉNIL: le tout à peine de nullité desdites présentes, du contenu desquelles vous mandons & enjoignons de faire jouir lesdits Exposants & leurs ayant-causes, pleinement & paisiblement, sans souffrir qu'il leur soit fait aucun trouble ou empêchement. Voulons que la copie des présentes, qui sera imprimée tout au long au commencement ou à la fin desdits Ouvrages, soit ~~tenue pour dûement signifiée~~, & qu'aux copies collationnées par l'un de nos amés & féaux Conseillers & Secrétaires, soit ajoutée comme à l'original. Com-mandons au premier notre Huissier ou Sergent sur ce requis, de faire, pour l'exécution d'icelles, tous actes requis & nécessaires, sans demander autre permission, & nonobstant Clameur de Haro, Chartre Normande, & Lettres à ce contraires. Car tel est notre plaisir. DONNÉ à Paris, le premier jour de Juillet, l'an de grace mil sept cent soixante-dix-huit, & de notre regne, le cinquième. Par le Roi en son Conseil.

Signé, LE BEGUE.

*Registré sur le Registre XX de la Chambre Royale & Syndicale des Imprimeurs & Libraires de Paris, N<sup>o</sup>. 1477, folio 582, conformément au Règlement de 1723, qui fait défenses, article 4, à toutes personnes, de quelques qualités qu'elles soient, autres que les Libraires & Imprimeurs, de vendre, débiter, faire afficher aucuns Livres pour les vendre en leurs noms, soit qu'ils s'en disent les Auteurs ou autrement, & à la charge de fournir à la susdite Chambre, huit Exemplaires prescrits par l'article 208 du même Règlement. A Paris, ce 20 Août 1778.*

Signé, A. M. LOTTIN, Patn<sup>e</sup>, Syndic.





## PRÉFACE DU TRADUCTEUR.

L'Ouvrage de *D. Georges Juan*, que nous présentons au Public, quoiqu'imprimé dès 1771, n'est cependant pas encore connu en France, qui est la partie de l'Europe, où l'on s'est le plus occupé de la théorie & de la pratique de la Construction & de la Manœuvre des Vaisseaux. Il y a peu d'ouvrage aussi intéressant pour la Marine que celui dont il s'agit ici. L'Auteur avoit le rare avantage d'être un des plus profonds Géomètres, & un des plus grands Navigateurs. Il avoit accompagné M. Bouguer au Pérou en 1735, pour la mesure de la Terre, entreprise à jamais célèbre dans l'histoire des sciences, & a publié plusieurs ouvrages sur la Marine, où l'on trouve le génie d'observation, & la sagacité qui devoient produire l'EXAMEN MARITIME.

Vers la fin du dernier siècle l'Europe n'avoit aucun ouvrage théorique sur la Navigation, si ce n'est sur le Pilotage. La Construction des Vaisseaux étoit abandonnée à de simples Charpentiers, & l'on ne pensoit pas que l'ARCHITECTURE NAVALE fût fondée sur une application continuelle de la Mécanique & de la Géométrie, qui sont les branches les plus difficiles des Mathématiques. Ceux qui exerçoient cette profession étoient seulement guidés par leurs lumières naturelles, & par leur propre expérience; ils varioient la forme des Vaisseaux selon qu'il leur paroissoit convenable; ils se fondoient sur le récit des Navigateurs, & en adoptoient très-souvent les préjugés: flottant ainsi dans les espaces immenses de l'erreur, ce n'étoit que par un hasard singulier qu'ils pouvoient parvenir à faire des Vaisseaux qui eussent de bonnes qualités. Dans un très-grand nombre de Ports, tant en France qu'ailleurs, les choses sont encore dans le même état; peut-être même n'y en a-t-il pas un seul qui n'en fournisse quelque exemple.

Le concours de la théorie & de l'expérience est absolument nécessaire à la perfection de la Marine ; & on ne peut dis-  
convenir des difficultés que cette réunion présente. *D. Georges Juan* jouissoit de ce rare avantage au plus haut degré ; aussi a-t-il découvert des regles très-importantes, & a-t-il re-  
jetté un grand nombre de celles qui étoient admises, presque  
sans la moindre répugnance , par les hommes les plus éclairés. C'est sous ce regne qui fera à jamais la gloire des siècles , & l'honneur du nom Français , qu'on peut légitimement espérer de faire les derniers pas vers la perfection. Nous touchons à cette époque : elle doit nécessairement résulter des Réglemens du feu Roi Louis XV, pour les études des Officiers de la Marine , & de la protection que notre Monarque lui accorde ; protection d'autant plus grande , que ce Prince, dont toutes les actions sont des leçons de sagesse pour les Rois, sçait combien la Marine influe sur le bonheur de ses peuples. Il y a maintenant en France un grand nombre d'Officiers dans ce Corps illustre , qui , outre la pratique la plus consommée de la Navigation , ont des connoissances dans les Mathématiques & la Physique , qui les mettent au rang des plus grands Géometres , & au dessus des Marins de toutes les autres Nations.

L'ARCHITECTURE NAVALE , ne peut manquer de gagner beaucoup à la publication de l'EXAMEN MARITIME , & les Marins en tireront le plus grand parti , pour connoître les causes des différentes actions & des mouvemens du Navire , & par conséquent pour éclairer leur pratique. Nous croyons cependant devoir recommander aux Constructeurs d'agir avec la plus grande prudence dans les changements que l'étude de cet ouvrage pourroit les porter à faire à leurs Navires. Il n'y a point d'art dont la pratique soit plus délicate , & où il soit si aisé d'outrer même les défauts qu'on veut corriger , ou de tomber dans le vice opposé à celui qu'on veut éviter. Les nouvelles inventions pour ce qui concerne la Construction des Vais-

seaux doivent être soumises à l'examen le plus scrupuleux avant d'être mises en pratique : & nous voyons tous les jours que les plus petites erreurs dans l'application de regles très-certaines & très-connues , produisent des défauts de la plus grande conséquence : c'est pourquoi la prudence & le calcul doivent toujours ici guider & même corriger les efforts du génie.

Cette remarque regarde sur-tout les Constructeurs qui ne seroient pas suffisamment versés dans la théorie pour appliquer directement le calcul aux Vaisseaux qu'ils veulent construire : ce qui est cependant d'une nécessité absolue pour connoître la situation de leurs centres , leur force pour porter la voile , les résistances tant directes que latérales qu'ils doivent éprouver dans le fluide , en un mot pour avoir une idée juste de leurs qualités. Nos connoissances physiques ne seront portées au degré de perfection dont elles sont susceptibles, que lorsque nous serons assez avancés , non-seulement , pour pénétrer les causes des phénomènes , mais encore pour calculer leurs effets. Dans l'ARCHITECTURE NAVALE , nous croyons qu'on doit se défier beaucoup des changements qu'on peut être porté à faire à un Vaisseau d'après la seule inspection de son plan , sans les avoir préalablement soumis au calcul : il n'est donné qu'aux Artistes d'une expérience consommée & éclairée par une bonne théorie préliminaire , de se diriger ainsi d'après le simple coup d'œil : & encore a-t-on vu fort souvent des Vaisseaux fort mauvais sortir des mains d'Ingenieurs dont on devoit attendre des ouvrages de la plus grande perfection , & cela pour avoir exécuté leurs Vaisseaux d'après leur seule spéculation , sans soumettre leur plan à un calcul rigoureux.

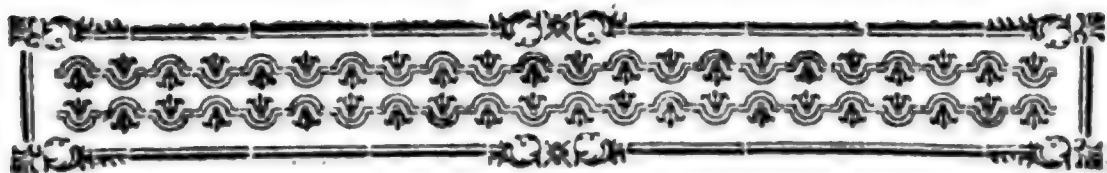
On trouvera dans cet Ouvrage tous les secours qu'on peut desirer pour la connoissance parfaite des grands objets que présentent la Construction & la Manœuvre des Vaisseaux. Aucune des théories données jusqu'ici n'a fourni des résultats aussi conformes à l'expérience : & on peut même dire , que dans un

très-grand nombre de cas elles en sont tout à fait éloignées.

Ceux des Géomètres qui ne prennent pas un intérêt direct aux progrès de la Science Navale, trouveront cependant dans cet Ouvrage une foule d'objets qui assurément les intéresseront. La Science du mouvement des corps solides & des fluides y est présentée d'une manière absolument nouvelle : la théorie du frottement & de la percussion des corps n'avoit point encore été envisagée sous ce point de vue, du moins cela n'est pas venu à notre connoissance. Ainsi l'EXAMEN MARITIME peut être regardé comme un Ouvrage qui contient une foule d'objets de Méchanique générale tout à fait nouveaux.

Quant aux Lecteurs qui par état sont obligés d'avoir recours à ces sortes d'ouvrages, sans cependant avoir les connoissances de Géometrie & de Calcul que ces lectures exigent, nous leur conseillons de se contenter de la lecture du Livre cinquieme du second Volume : parce que ce Livre contient en abrégé, & sans aucun calcul, tous les résultats du reste de l'Ouvrage, les maximes ou règles de pratique qui en découlent, & l'on a eu soin d'indiquer par des renvois les endroits où la théorie rigoureuse a été traitée.

C'est dans la vue d'être de quelque utilité aux progrès d'une Science que nous cultivons encore plus par goût que par état, que nous avons entrepris l'Ouvrage que nous publions aujourd'hui, & pour payer à la Société le tribut que tout Citoyen lui doit dans l'état où il est placé. Afin de rendre cet Ouvrage plus utile, nous nous sommes permis d'y faire quelques corrections & quelques additions : nous avons développé les idées qui ne nous ont pas paru présentées avec assez de clarté : nous avons corrigé quelques calculs, & en avons souvent indiqué l'esprit. Mais pour éviter tout reproche, nous avons presque toujours indiqué nos changements dans les notes, afin de conserver le Texte dans l'état où l'Auteur l'a jugé digne de l'impression.



## DISCOURS PRÉLIMINAIRE.

L'INSTRUCTION du Navigateur, si nous en exceptons le petit nombre de principes simples & élémentaires sur lesquels la Science du Pilotage est fondée, a toujours consisté, jusqu'à ces derniers temps, dans les seules connoissances que la pratique & l'expérience peuvent fournir. La Construction des Vaisseaux & des autres Bâtimens a toujours été confiée à des hommes qui n'étoient gueres que de simples Charpentiers ; & la Manœuvre, qui est l'art de donner au Vaisseau tous les mouvements nécessaires, & de lui faire exécuter toutes les évolutions dont on peut avoir besoin, a été pareillement abandonnée à la routine la plus destituée de principes. On ne croyoit pas même que ces deux branches de la Science du Marin eussent quelque rapport avec les Mathématiques, bien loin de penser qu'elles dépendoient uniquement de la Mécanique, qui est peut-être la plus difficile & la plus compliquée de toutes les Sciences. Mais il n'y a rien dans tout ceci qui doive étonner ; l'Homme de Mer, environné de dangers, occupé tout entier de la pratique, excédé des travaux & des fatigues que son état exige, ne trouve point le repos ni la disposition d'esprit nécessaires pour une étude aussi étendue & aussi pénible ; le Sçavant, qui a besoin d'une grande tranquillité pour ses méditations, ne cherche point à s'exposer aux fatigues extrêmes, aux inquiétudes & aux risques dans lesquels l'autre passe sa vie. L'expérience est cependant un grand maître dont on apprend avec facilité des choses qu'il eût été presque impossible de découvrir par la seule théorie. La difficulté de réunir les lumières de la théorie à celles de l'expérience, en quoi consiste cependant :

A



## DISCOURS

la perfection d'une Science si importante, est cause qu'elle est restée pendant tant de siècles dans les ténèbres : mais comme, dans le siècle présent, les Mathématiques ont fait des progrès étonnants, & ont été introduites, avec un avantage singulier, dans presque tous les Arts & dans toutes les Sciences, il eût été contre l'ordre que la Marine n'eût pas joui du même avantage, ou au moins qu'on n'eût pas donné naissance à la perfection dont elle est susceptible, & dont elle jouira sans doute par la suite.

Dès l'année 1673, le *Pere Pardies* avoit donné son *Traité de Statique*, ou de la Science des Forces Mouvantes, dans lequel on trouve, sous forme d'exemple, une détermination de la route que doit suivre un Vaisseau poussé par un vent latéral. Ce premier essai auroit pu servir de guide pour s'avancer davantage dans une matière si abondante; néanmoins cette Science ne fit aucun progrès jusqu'à l'année 1689, où le *Chevalier Renau* donna un Ouvrage in-8°. intitulé, *de la Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*. Il suivit le sentier que lui avoit ouvert le *P. Pardies*; tous deux conviennent en ce que le chemin direct du Vaisseau est moindre que celui qu'il feroit, s'il divisoit le fluide avec la même facilité par toutes ses parties, dans la raison du rayon au sinus de l'angle que forme la voile avec la quille; & que le chemin latéral est aussi moindre que ce même chemin, dans la raison composée de celle du rayon au cosinus du même angle, & de celle de la résistance du côté à celle de la proue. Mais, par malheur, le *Chevalier Renau* admettoit que les résistances étoient comme les quarrés des vitesses des fluides, & comme les quarrés des sinus de leur incidence sur les surfaces qu'ils choquent : principe qui alors étoit reçu, presque sans la moindre répugnance, par les Géometres les plus célèbres, & qui n'a pas même cessé de l'être jusqu'à présent. Ceci donna lieu au célèbre Hollandais *Chrétien Huygens* d'exposer dans la *Bibliothèque universelle & historique*, (année 1693.) les contradictions dans lesquelles étoit tombé le *Chevalier Renau*. Il lui fit voir que, selon ses principes, les vitesses directes du

## P R É L I M I N A I R E.

3

Vaiffeau devoient être beaucoup plus grandes , & que l'angle qu'il assignoit aux voiles , comme le plus avantageux pour gagner au vent , n'étoit pas tel qu'on le déduisoit légitimement. M. *Renau* défendit son opinion , ( *Journal des Sçavants* , 1695 ) fondé sur le principe incontestable de la décomposition des forces ; & comme *Huygens* ne répondit pas d'une manière satisfaisante à ses arguments , il y eut , de part & d'autre , différentes répliques , sans qu'il fût possible d'arriver à une conclusion , & de connoître de quel côté étoit la vérité. Cependant la dispute cessa ; & lorsque , par cette raison , M. *Renau* se croyoit plus assuré de son opinion , il parut un Mémoire dans les *Actes de Leipzig* du mois de Juillet 1696 , par *Jacques Bernoulli* , Professeur de Mathématiques à *Groningue* , dans lequel ce Sçavant admettoit l'opinion de *Huygens* , à quelques modifications près. Le point où il s'en écarta , fut en ne supposant pas la vitesse du vent comme infinie à l'égard de celle du Vaiffeau ; erreur dans laquelle étoient tombés les deux autres ; & c'est pour cela que ses résultats sont en partie différents de ceux de *Huygens*. Le Chevalier , provoqué par cette nouvelle attaque , mit au jour un Ouvrage intitulé , *Mémoire où est démontré un principe de la Méchanique des liqueurs , dont on s'est servi dans la Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux , & qui a été contesté par M. Huygens* ; mais il se réduit à soutenir sa proposition sur la décomposition du mouvement , sans satisfaire à la tâche que lui avoit imposée *Huygens*. *Jean Bernoulli* , frere de celui dont nous venons de parler , Professeur de Mathématiques à *Basle* , se déclara d'abord pour l'opinion du Chevalier ; mais ensuite , ayant apporté plus d'attention à cet objet , il adopta le sentiment de *Huygens* , & publia en 1714 un Livre intitulé , *Essai d'une nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux* , après l'avoir soumis à la censure de l'Académie Royale des Sciences de *Paris*. La sublime Géométrie de l'Auteur , fit qu'il étendit ses calculs beaucoup plus loin qu'on ne l'avoit fait jusqu'alors ; & la dispute , entre MM. *Renau* & *Huygens* , demeura décidée , suivant l'avis général des Sçavants ;

parce que non-seulement il se déclara en faveur des vitesses trouvées par *Huygens*, mais encore, parce qu'ayant tracé la courbe déterminatrice des vitesses, il ajouta à ce sujet : *Elle décide par conséquent la controverse en sa faveur, contre la prétention de M. Renau.* *Jean Bernoulli* ne voulut cependant pas limiter les vitesses du vent, comme l'avoit fait son frere, d'après des réflexions très-fondées : c'est pour cela qu'il ne put déterminer celles des Vaisseaux avec la même exactitude. Il fit cependant attention à l'obliquité avec laquelle le vent frappe la voile, ce que son frere avoit omis ; & en examinant l'équation donnée par *Huygens*, pour trouver l'angle que doit former la voile avec la direction du vent, pour gagner au vent le plus qu'il est possible, étant donné celui qu'elle forme avec la quille, il parvient non-seulement à la même formule que *Huygens*, mais il le blâme d'avoir, pour ainsi dire, fait mystère du calcul. Il cherche ensuite l'angle que doit former la voile avec la quille, pour se procurer le même avantage, celui qu'elle forme avec le vent, étant supposé connu ; & l'ayant trouvé, il traite de la manière de réunir les plus avantageux de ces deux angles, qui est un objet encore plus intéressant ; car puisque pour chaque angle donné de la quille avec la voile, il y en a un de la voile avec le vent qui est le plus avantageux, on peut chercher le cas, dans lequel tous les deux seront en même-temps les plus avantageux, & donneront par conséquent la plus grande marche. Il résout cette question avec la même adresse ; mais cette solution, ainsi que toutes les autres, est fondée sur la supposition, que la vitesse du vent est infinie & la dérive nulle : supposition bien éloignée de ce qui arrive réellement dans la pratique.

Les trois premiers Auteurs établirent leurs calculs sur l'hypothèse, que le Navire est un rectangle dont les moindres côtés représentent la poupe & la proue ; mais *Jean Bernoulli* s'avança jusqu'à le supposer formé d'un rhombe, d'un rhomboïde, & même de segments circulaires. En effet ayant remarqué que tout le calcul

## P R É L I M I N A I R E.

3

dépendoit des suppositions relatives aux résistances , & que les résistances dépendoient de la figure de la carène du Navire , il ne put s'empêcher d'entrer dans ces détails , & il blâma *Huygens* d'être convenu que la dérive assignée par le *Chevalier Renau* , seroit effectivement la véritable , si les résistances des fluides étoient comme les simples vitesses , & non comme leurs quarrés. Il s'occupa aussi de l'examen des différentes résistances , particulièrement de celles des segments circulaires ; & il donna le nom d'axe des résistances à la ligne qui divise en deux parties égales les efforts des eaux dans toute la longueur du Navire , de la proue à la poupe. Ceci lui donna lieu de penser que le mât étant posé dans cette ligne , la force de la voile s'opposeroit directement à celle des eaux , & qu'on obtiendrait un manège parfait. Cette idée lui parut si importante , qu'il dit à son sujet : *Je m'étonne que ni M. Renau , ni M. Huygens , n'aient point songé à cette question , qui paroît pourtant assez essentielle à la Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux.* En effet , cette détermination & toutes les autres que produisit ce grand homme , auroient été , sans doute , de la plus grande utilité , si les profondes connoissances qu'il possédoit en Géométrie avoient été accompagnées de quelque pratique.

Un Ouvrage aussi étendu , & aussi rigoureusement calculé que celui dont nous venons de parler , dans lequel l'Auteur , outre ce que nous avons dit , se livra encore à l'examen de la courbure des Voiles , de leurs forces , & de l'axe où l'on peut supposer ces forces réunies , qu'il nomma *Ligne de la Force Mouvante* ; un tel Ouvrage , dis-je , paroïssoit devoir mettre fin à toute dispute : cependant le *Chevalier Renau* ne voulut pas se donner pour vaincu. Il répliqua de nouveau , s'appuyant toujours sur le principe de la décomposition des forces , & argumenta de manière que *Bernoulli* , malgré sa sublime Géométrie , ne put le satisfaire qu'en lui disant , que les loix de la décomposition des mouvements , ne sont pas les mêmes , lorsqu'ils se font dans les fluides ,

que lorsqu'ils se font dans le vuide. Ces absurdités sont la suite nécessaire des principes erronnés qu'on avoit aveuglément adoptés ; mais enfin , le *Chevalier* céda , plus par prudence , ou par le respect dû à l'autorité de *Bernoulli* , que par une conviction parfaite sur ces objets.

Pendant tous ces débats , M. *Parent* , de l'Académie Royale des Sciences de Paris , donna au Public , ( année 1713 , ) son Ouvrage intitulé , *Essais & Recherches de Mathématiques , & de Physique* , dans lequel , ( *Tom. 2* , pag. 741 , ) on trouve cette proposition : *De la situation, route & vitesse d'une figure plane quelconque tirée dans un fluide*. Les principes sur lesquels cet Auteur fonde son calcul ne different pas de ceux de *Jacques Bernoulli* ; mais cependant, faute d'avoir fait l'attention convenable à d'autres principes de mécanique très-nécessaires , il n'obtint pas les mêmes résultats que ce célèbre Auteur.

Avant tout ceci , ( année 1697 ) , avoit paru un Ouvrage in-folio beaucoup plus étendu , par le Pere *Paul Hoste* , Jésuite , Professeur de Mathématiques dans le Séminaire Royal de *Toulon* , intitulé , *Théorie de la Construction des Vaisseaux* ; cet Ouvrage est très-connu dans la Marine , parce qu'il accompagne , & sert de suite à un autre Ouvrage du même Auteur , intitulé , *l'Art des Armées Navales* , qui a beaucoup de célébrité : c'est pour cela que nous ne pouvons nous dispenser d'en dire un mot. Le P. *Hoste* s'efforce , dans ce livre , d'établir en principe , que les résistances des fluides sur les superficies qu'ils choquent , ne sont que comme les simples vitesses , & comme les simples sinus des angles d'incidence. Quoique ceci soit la première chose que plusieurs Géometres lui reprochent , on verra cependant dans la suite de cet Ouvrage , que les erreurs dans lesquelles cet Auteur est tombé , tant sur les résistances , que sur la force du Navire pour porter la voile , les roulis , les tangages , & autres mouvements , viennent plutôt de ce qu'il ignoroit plusieurs principes essentiels de Méchanique , que de ce qu'il admettoit ce principe prétendu faux. Nous pourrions citer ici plusieurs passages de cet Ouvrage , pour



prouver ce que nous venons de dire : mais ce seroit nous arrêter sans utilité, ce que nous avons dit étant suffisant , pour que le Lecteur sçache le mérite qu'il doit lui assigner.

Après les Ouvrages dont nous venons de parler , on ne vit paroître , pendant un certain temps , que quelques productions de pure pratique. Aucun principe fondamental ne précède & dirige les regles que ces Auteurs exposent ; un jugement sain & droit , mais sans culture , est leur seul guide , pour perfectionner , ou corriger ; aussi il leur arrive très-souvent de tomber dans des erreurs plus préjudiciables que celles qu'ils veulent éviter. La sublime théorie des *Bernoulli* , peu, ou même point du tout , applicable à la pratique , ne produisit que l'Ouvrage de M. *Pitot* , de l'Académie Royale des Sciences de Paris , publié l'année 1731 , intitulé , *la Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux , réduite en Pratique*. Cet Auteur rappelle les principes établis dans la théorie des *Bernoulli* , & d'après ces principes il donne des tables des angles que doivent former les voiles ; mais outre les erreurs théoriques que contient cet Ouvrage , M. *Pitot* manquoit entièrement de pratique , ce qui lui fit porter des jugements purement arbitraires , sur les effets de la mer , & les opérations des marins , en leur attribuant des faits qui n'ont jamais eu lieu.

Quatre années auparavant , M. *Bouguer* , alors Professeur d'Hydrographie au *Havre de Grace* , avoit donné un Ouvrage intitulé , *de la Mâture des Vaisseaux* , qui mérita le prix de l'Académie Royale des Sciences de Paris , année 1727. Cet Ouvrage dans lequel brillent particulièrement la Géométrie & le calcul , se termine par des regles très-peu conformes aux vues de son Auteur , & qui sont absolument impraticables. Ses idées étoient de pouvoir appliquer aux Vaisseaux des voiles beaucoup plus grandes que celles qu'ils portent actuellement , afin d'augmenter leur marche , sans qu'ils risquent de subir de grandes inclinaisons ; mais malheureusement cet avantage ne s'obtient que dans le cas unique , où l'on a vent en poupe : dans tous les autres cas , encore que

l'Auteur reconnoisse, lui-même, l'impossibilité de faire usage de ce qu'il propose, il exige pourtant que les voiles s'abaissent & s'élargissent, de manière qu'elles aient deux ou deux fois & demi la largeur qu'elles ont aujourd'hui. Par cette pratique, les voiles & les vergues seroient continuellement noyées sous l'eau, puisque cela arrive même, quelquefois, dans l'état actuel des choses. Outre plusieurs inconvénients qui tiennent à la manière d'assujettir & d'orienter une voilure aussi étendue, on verra dans la suite de cet Ouvrage, qu'il seroit presque, pour ne pas dire absolument, impossible, que le Vaisseau gouvernât avec un tel appareil. Cette considération est échappée à l'Auteur, malgré l'étendue de ses connoissances, & la sagacité qui lui étoit si naturelle, parce que ce sont des choses que la pratique seule peut apprendre, & qu'on trouveroit très-difficilement sans elle.

Dans l'Ouvrage célèbre intitulé, *A Treatise of Fluxions*, que publia en 1742 le sçavant *Colin MacLaurin*, Professeur de Mathématiques dans l'Université d'Edimbourg, & Membre de la Société Royale de *Londres*, on trouve ( *Tome II*, §. 922 ) la solution du problème concernant les angles que doivent former les voiles avec la quille & avec le vent. Cette solution est vraiment digne du grand homme qui l'a produite; elle est d'accord avec celle donnée par *Jean Bernoulli*; mais les principes sur lesquels elle est fondée, sont que la vitesse du vent est infinie à l'égard de celle du vaisseau, & que la dérive est nulle, comme l'avoit supposé ce dernier. Sans cela, & sans les faux principes qu'il admet sur les résistances, comme on le verra par la suite, nous aurions eu la solution rigoureuse de ce problème, qui est tant désirée.

Tous ces Ouvrages se réduisent cependant à un nombre limité de propositions détachées; il nous en manquoit la récapitulation, la correction de celles qui étoient erronnées, & l'addition de beaucoup d'autres absolument nouvelles. Cet Ouvrage resta pour M. *Bouguer*, le même qui nous donna, dans l'année 1727, le *Traité de la Mâture des Vaisseaux*. Il publia donc, en 1746, son second

Ouvrage.

## P R É L I M I N A I R E.

Ouvrage sur la Marine, intitulé, *Traité du Navire, de sa Construction & de ses Mouvements*. L'étendue de cet Ouvrage, l'examen particulier & détaillé de tous les objets qui concernent le grand Art qu'il traite, & la simplicité élégante des solutions géométriques qui y sont très-heureusement appliquées, & rendues, pour ainsi dire, à la portée des commençants, lui donnerent dans l'Europe toute la célébrité qu'il méritoit. Il est certain que cet Auteur, si justement célèbre, ne nous auroit rien laissé à désirer, s'il avoit joint à ses connoissances la pratique nécessaire pour découvrir la fausseté des suppositions que fait la théorie. Son zele & sa constance infatigables dans une tâche aussi pénible, étoient précisément ce qui nous auroit produit un Ouvrage parfait. Nous ne nous arrêterons pas à rappeler ici ce qui sera toujours essentiel dans l'Ouvrage de M. Bouguer, ni ce qu'il contient d'évidemment défectueux, parce que nous citons, dans le cours de cet Ouvrage, les endroits les plus remarquables, omettant ceux qui paroissent d'une moindre importance, pour ne pas trop retarder notre marche.

Enfin, dans l'année 1749, Léonard Euler, Directeur de l'Académie Royale de Berlin, donna son grand Ouvrage intitulé, *Scientia Navalis, seu Tractatus de construendis ac dirigendis Navibus*. L'ordre singulier & la sublime géométrie avec lesquels ce grand homme traite toutes les matieres qu'il embrasse, sont vraiment dignes d'admiration. Cet Ouvrage eût été véritablement un trésor pour les Sciences en général, & pour la Marine en particulier, si des connoissances aussi profondes eussent été accompagnées de la pratique & de l'expérience que nous aurions également désirées dans M. Bouguer. Quoi qu'il en soit, ses solutions sont les meilleurs guides pour tout ce qu'on peut proposer & offrir de nouveau, ce qui n'est pas un foible avantage. Depuis ces grands Ouvrages, on a vu paroître de temps en temps quelques productions peu considérables, les unes sur la théorie, & les autres sur la pratique; mais nous pouvons assurer que ce qui ne se trouve pas dans ces deux célèbres Auteurs, n'est pas des principaux objets que présente la théorie de la Marine.

Ce sont ces Ouvrages qui nous ont servi de bouffole dans la partie scientifique de la Marine : d'un autre côté la pratique ne nous a pas été un maître moins secourable , particulièrement lorsqu'après avoir bien observé les faits qu'elle présente , & les avoir dégagés des accidents qui peuvent les modifier & les rendre variables , ils ne se trouvent pas conformes à ceux qu'exige la théorie. Dans ce cas , il n'y a personne qui ne pense qu'il ne se soit glissé quelques suppositions erronnées dans les principes de la théorie , défaut qu'il est nécessaire de chercher & de corriger : car la pratique & la théorie ne doivent jamais différer dans leurs résultats ; lorsqu'elles ne sont pas d'accord , une des deux au moins est vicieuse , c'est-à-dire , que la théorie porte sur quelque principe faux ou mal entendu , ou bien que les faits de la pratique n'ont pas été examinés avec toute l'attention & le discernement nécessaires. On rencontre plusieurs exemples de cette espece parmi les principaux objets de la Science Nautique , malgré tous les travaux des Sçavants qui l'ont cultivée , non par le défaut de la Science en elle-même , mais pour n'en avoir pas comparé les résultats avec ceux de l'expérience.

Un des premiers doutes qui se présenterent à moi dans mes recherches & un des plus intéressants , fut sur la marche du Vaisseau. Selon la théorie , (1) le Vaisseau , en le supposant même des meilleurs voiliers , ne peut prendre plus que les  $\frac{100}{116}$  de la vitesse du vent , & cela en naviguant toutes voiles dehors , vent arrière , ou vent largue , deux cas qui paroissent indifférents à l'Auteur. (2) La vitesse du vent est tout au plus , selon M. Mariotte , (*Traité du Mouvement des Eaux* , part. 1 , disc. 3) de 24 pieds par secondes ; c'est , dit-il , la vitesse ordinaire des vents incommodes , & contre lesquels on a peine d'aller. M. Clare , de

---

(1) M. Bouguer , *Traité du Navire* , liv. 3 sect. 2 , chap. 1.

(2) On verra que le Navire marche beaucoup plus vite vent largue , que vent arrière , & cela en se servant des mêmes voiles dans les deux cas.

la Société Royale de Londres, dit la même chose, dans son *Traité du Mouvement des Fluides*, page 261 : & d'après les expériences que j'ai faites moi-même, je suis demeuré convaincu que ce vent est précisément celui qui ne permet qu'avec beaucoup de difficultés de porter toute la voilure. En effet lorsque le vent parvient à avoir seulement 18 ou 20 pieds de vitesse par seconde, on voit déjà les Vaisseaux, orientés vent large, obligés de prendre des ris, même de ferrer les voiles, dans la crainte de rompre les vergues & les mâts. M. Mariotte répète la même chose dans ledit Ouvrage, (part. 2, disc. 3,) supposant, dit-il, que le vent fasse 24 pieds en une seconde, comme il fait quand il est assez violent à l'ordinaire, mais pourtant bien moins que dans les grandes tempêtes & ouragans. M. Guillaume Derham, de la Société Royale de Londres, rapporte, d'après des expériences réitérées, (*Transact. Philos.* N°. 313,) que dans les plus violentes tempêtes, le vent ne parcourt que 66 pieds anglais par seconde, & tout au plus de 70 à 90; il ajoute que quelques-uns ont une vitesse de 22 pieds par seconde, d'autres en ont une de 44, & d'autres plus, & enfin qu'il y a des vents qui ne parcourent pas un mille par heure : ce qui fait 1 pied par seconde. J'ai trouvé par mes propres expériences que j'ai déjà citées, que les brises d'été qui regnent presque journellement à Cadix, parcourent en général 12 pieds par seconde, un peu plus ou un peu moins, ce qui s'accorde très-bien avec les Auteurs que nous venons de nommer : ainsi supposer qu'un Vaisseau puisse porter toute sa voilure, le vent parcourant 24 pieds par seconde, c'est assurément tout ce qu'on peut supposer de plus fort, encore doit-on beaucoup douter que cela soit possible. D'après cette supposition, le Vaisseau ne pouvant prendre, selon la théorie admise jusqu'ici, plus que les  $\frac{100}{336}$  de la vitesse du vent, cela correspondra, dans le cas présent, aux  $\frac{100}{336}$  de 24 pieds, ou à 7 pieds  $\frac{41}{336}$  par seconde, ce qui répond à 4 milles  $\frac{1}{2}$  par heure : je laisse aux Marins à considérer combien ce résultat est éloigné de 9, 10, & 11 milles, qu'un Vaisseau a coutume de faire dans de pareilles circonstances.



Prenons le calcul en sens contraire: supposons que le Vaisseau parcoure 11 milles par heure, comme il les parcourt effectivement, ce qui correspond à une vitesse de 17 pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde, & nous trouverons que pour cela le Vaisseau doit parcourir les  $\frac{116}{1000}$  de 17 pieds  $\frac{1}{2}$ , ou à-peu-près 58 pieds français, qui équivalent à 62 pieds anglais: enforte que pour que les Vaisseaux parcourent 11 milles par heure, comme ils les parcourent en effet avec tout leur appareil, il est presque nécessaire d'un ouragan tel que celui observé par *Derham*. *M. Bouguer* suppose dans le calcul dont toutes ces conséquences sont tirées, que la densité de l'air est  $\frac{1}{76}$  de celle de l'eau; en la prenant de  $\frac{1}{1000}$ , il ajoute que la vitesse du Navire ne seroit que les  $\frac{100}{1000}$  de celle du vent; enforte que les 4 milles  $\frac{1}{2}$  de sa marche par heure se réduiroient alors à 3 milles  $\frac{1}{2}$ ; & le Navire courant en effet 11 milles par heure, la vitesse du vent devoit être de 77 pieds anglais, ce qui forme une tempête des plus violentes qu'il soit possible de voir.

Il me parut d'abord que ce défaut de correspondance entre la théorie & la pratique, pouvoit venir de quelque erreur de calcul; mais ayant calculé de nouvelles formules, comme on le verra dans le Tom. II, Liv. IV, Chap. 1 de cet Ouvrage; elles me servirent seulement à le confirmer. On trouve de même qu'au plus près du vent, le Vaisseau, naviguant avec toutes ses voiles, ne peut prendre que les  $\frac{111}{1000}$  de la vitesse du vent; & par conséquent que celui-ci devoit parcourir 77 pieds  $\frac{1}{2}$  anglais par seconde, pour que le Vaisseau parcourût seulement 6 milles par heure, comme le font beaucoup de Vaisseaux. On voit que ce résultat est encore plus impossible que tout ce qu'on a vu ci-dessus; puisque, par beaucoup de raisons, le vaisseau ne pourroit pas porter tout son appareil avec un vent aussi violent.

Malgré tout ce qu'on vient de voir, il nous restoit encore un autre examen à faire; car toutes les déterminations ci-dessus sont fondées sur la supposition que le Vaisseau, faisant 11 milles par

heure ; il les fait par la seule action d'un vent dont la vitesse n'excede pas 24 pieds par seconde ; quantité assignée seulement sur la foi que nous avons donnée aux observations de *Mariotte* & de *Derham*. Il étoit donc nécessaire de voir si cette vitesse ne seroit pas plus grande, ce qui nous approcheroit davantage des déterminations fournies par le calcul. Or l'expérience seule pouvoit éclaircir ce doute ; c'étoit donc elle qu'il falloit consulter.

Pour que le Navire parcoure 11 milles par heure, il faut qu'il ait 17 pieds  $\frac{1}{2}$  de vitesse par seconde ; & si le vent qui produit cet effet, n'avoit que 24 pieds de vitesse par seconde, la vitesse du Vaisseau devroit être à-peu-près les  $\frac{1}{3}$  de celle du vent, & non le  $\frac{1}{4}$ , comme on l'a déduit du calcul. C'est donc le rapport de ces deux vitesses, celle du vent & celle du Vaisseau, qu'il est question de connoître avec exactitude. Pour cela je choisis un Canot, & tandis qu'en y naviguant vent large, on mesuroit son sillage, on mesuroit à terre la vitesse du vent, en lui abandonnant de petites plumes très-légères, & en observant, avec une montre à secondes, le chemin qu'elles parcouroient dans un temps donné. Après avoir répété plusieurs fois cette expérience, je reconnus, à mon grand étonnement, que non-seulement on ne peut augmenter les 24 pieds de la vitesse du vent, mais qu'au contraire il faut les diminuer beaucoup. Finalement je trouvai que le Canot alloit presque aussi vite que le vent ; de sorte que le vent parcourant 10 à 11 pieds par seconde, le Canot en parcouroit à-peu-près 10. Ce phénomène paroitra, sans doute, bien étrange à ceux qui ont cru que la vitesse du vent étoit presque infinie à l'égard de celle du Vaisseau ; mais il n'en est pas moins vrai. On peut répéter journellement cette expérience dans tous les Ports où l'on a la commodité de passer à la voile d'un côté à l'autre, comme dans la Baye de *Cadix*. De cette Ville au Port-*Sainte-Marie*, il y a cinq milles, ou 30400 pieds anglais : le vent étant frais, ou ayant une vitesse de 42 pieds par seconde, les Barques font ce trajet, en courant

vent large, en trois quarts d'heure, ou 2700 secondes; ce qui, en divisant les 30400 pieds par les 2700 secondes, donne 11 pieds  $\frac{7}{7}$  pour la vitesse de la Barque dans une seconde. De là on voit clairement qu'il ne convient point de supposer plus de 24 pieds de vitesse au vent, pour que le Vaisseau parcoure 17 pieds  $\frac{1}{2}$ , particulièrement si on le suppose bon voilier.

D'après tout ce que nous venons de dire, il n'y a plus moyen d'être arrêté dans les conséquences qui se présentent d'elles-mêmes; il faut nécessairement que la théorie enseignée jusqu'ici soit fautive, ou, pour mieux dire, que les principes ou suppositions sur lesquels elle est fondée, soient erronés. Ces principes sont que les forces que le vent exerce sur les voiles, de même que celles des eaux sur la carene du Navire, sont comme les surfaces choquées, comme les quarrés des vitesses, comme les quarrés des sinus des angles d'incidence sous lesquels elles sont choquées, & comme les densités des fluides: à quoi on peut ajouter la supposition des voiles planes, tandis qu'elles ne le sont pas, particulièrement dans le cas d'un vent frais. Cette dernière supposition, bien loin d'être préjudiciable à la théorie, la favorise au contraire, puisque par elle on donne plus de force aux voiles qu'elles n'en ont effectivement, d'où il doit résulter plus de vitesse pour le Vaisseau, comme on le desire.

Que la force soit comme les densités des fluides, c'est un principe si évident par lui-même, que je ne crois pas qu'il ait jamais été mis en doute par personne. Il paroît qu'il en doit être de même de cet autre principe, qui est que (toutes choses égales d'ailleurs) les forces des fluides doivent suivre la raison des surfaces qu'ils choquent, comme on l'a cru jusqu'ici. Toute l'erreur doit donc tomber sur la supposition que les forces, ou, ce qui est la même chose, que les résistances des fluides sont dans le rapport des quarrés de leurs vitesses, & des quarrés des sinus d'incidence. Ce principe, tout suspect qu'il est, est cependant reçu par les premiers Géometres, & par les premiers Physiciens de

l'Europe, & généralement adopté par toutes les Académies qui y sont instituées, & qui sont si justement célèbres. Cette considération devoit imprimer le plus grand respect, & peut-être même porter à abandonner tout examen de ce principe, si nous ne nous voyions pas autorisés à douter par l'exemple des mêmes Géomètres. *Newton* est un de ceux qui firent le plus d'efforts pour s'assurer d'un principe si essentiel pour procéder avec certitude dans sa Théorie des Projectiles. Après beaucoup d'examens théoriques, (*Philosophia naturalis*, lib. 2.) qui ne sont, à la vérité, que de pure spéculation, & qu'on ne peut regarder comme des démonstrations géométriques, il crut pouvoir conclure que les résistances des fluides suivent la raison du quarré des vitesses. Mais cependant, avant de s'en tenir absolument à ce principe, & de l'admettre dans ses démonstrations, il voulut le confirmer par l'expérience; & pour cela il fit osciller, dans les fluides, des pendules de différentes matieres & de différentes grandeurs. (1) Le résultat de ces expériences est si éloigné de ce qu'il avoit d'abord imaginé, qu'on en concluroit avec plus de précision, que les résistances sont comme les simples vitesses: aussi ajoute-t-il que ses expériences méritent peu de confiance, & qu'il seroit à désirer qu'on les répétât.

*Léonard Euler*, dans sa *Science Navale*, que nous avons déjà citée, (Chap. 5, Propos. 49.) donne un raisonnement géométrique sur ce sujet, dans lequel on trouve toute l'adresse & le sçavoir éminent de ce grand Géometre: sa conclusion est, (2) que la force ou la résistance des fluides est égale au double du poids d'une colonne d'eau, dont la base est la surface choquée, & la hauteur, telle d'où il faudroit qu'un corps tombât librement pour acquérir la vitesse avec laquelle le fluide se meut; hauteur qui, comme on le sçait, est comme les quarrés des vitesses. Mais quelle imperfection l'Auteur n'apperçut-il pas dans cette solution, & quel

---

(1) Voyez le Scolie de la Propos. 17, Livre 2, Tome I. de cet Ouvrage.

(2) Voyez le même Scolie.



embarras ne lui causa-t-elle pas , puisqu'il avoue lui-même que la force ne peut être égale qu'au simple poids de la colonne ci-dessus, & non au double de ce poids ? Toute sa démonstration est fondée sur la supposition que lorsqu'un corps se meut dans un fluide, il frappe seulement la partie du fluide qu'il déplace, sans faire attention que le fluide déplacé pousse celui qui est devant lui ; que ce dernier pousse aussi celui qui le précède , & ainsi de suite, sans qu'il y ait de terme , ou sans que nous sachions quelle est la quantité de fluide qui se meut réellement , comme le confesse *Newton* lui-même, (*Philosophia Naturalis*, Liv. II, Scolie de la Propos. 35.)

*Daniel Bernoulli*, dont le nom est si connu dans la République des Lettres , étend encore davantage ses calculs , (1) en manifestant la différence qui résulte de ce que les corps sont ou ne sont pas élastiques. Mais, quoi qu'il en soit, la solution est la même, à cette différence près que la résistance est double dans le premier cas de ce qu'elle est dans le second : ainsi l'incertitude subsiste toujours. Tout ceci , au reste , paroîtra moins étrange , si on considère que dans les théories que nous venons de citer , on suppose le fluide destitué de toute gravité , & par conséquent que les particules n'exercent aucune pression les unes sur les autres ; ce qui n'a lieu ni dans notre air , ni dans nos eaux. Lorsque la vitesse des corps qui se meuvent dans ces fluides n'est pas trop grande , leur partie postérieure est frappée par les particules du fluide , avec la force qui leur demeure de leur gravité ; ce que *Newton* avoit aussi remarqué , & par conséquent la résistance doit être diminuée. Au contraire , si la vitesse du corps en mouvement est très-grande , la gravitation du fluide n'a pas tant lieu , & les particules du fluide n'en peuvent acquérir assez de vitesse pour atteindre & frapper la partie postérieure du corps , & la résistance doit être par-là à proportion plus grande. Plusieurs ont bien reconnu , depuis , cet effet , &

---

(1) Commentaires de l'Académie de Pétersbourg , mois de Juin & d'Octobre 1727.

ont été forcés de convenir que les résistances des fluides que nous connoissons, (1) ne peuvent suivre régulièrement les loix que nos théories leur assignent.

Nous ne devons donc pas être étonnés si la vitesse calculée pour celle que devroient prendre les Vaisseaux, est si éloignée de celle qu'ils prennent effectivement : cela devoit arriver nécessairement, puisque les suppositions sur lesquelles on s'est fondé, sont fausses. Mais cette conséquence n'est pas encore la plus fâcheuse : si le résultat du calcul pour déterminer la vitesse du Navire, est si considérablement éloigné de la vérité, quelle confiance pouvons-nous avoir dans aucun des autres résultats fournis par cette théorie, dans les angles que doivent faire les voiles avec le vent, dans ceux du gouvernail & de la dérive, dans les forces des voiles, & les autres actions du Vaisseau ? Tout doit être vicieux, ou du moins nous avons tout lieu de le croire. Le sujet est, on ne peut pas plus, intéressant, & demande l'examen le plus sérieux : c'est précisément cet examen que nous nous sommes proposés de faire avec tout le soin & toute l'attention dont nous sommes capables, sans épargner ni travail ni fatigues.

Il étoit nécessaire de commencer par des expériences certaines qui confirmassent nos doutes sur les résistances, & de chercher ensuite, par des voies différentes, ou en suivant celles par lesquelles la nature agit, une autre théorie des mêmes résistances ; & il falloit enfin examiner si cette nouvelle théorie étoit d'accord, non-seulement avec ce que l'expérience nous apprend sur la marche du Vaisseau, mais encore avec ce qu'elle nous fait voir de tous les autres mouvements, & même avec tous les phénomènes qu'on observe dans la nature. L'entreprise, quoique difficile, a eu beaucoup plus de succès que je ne l'avois moi-même espéré. J'ai trouvé que l'action exercée par l'eau courante contre une surface que

---

(1) Benjamin Robins, de la Société Royale de Londres, *New Principles of Gunnery*, Chap. 2, Prop. 1.

Je lui ai exposée, est non-seulement, dans certains cas, quatre fois plus grande que ne l'assigne M. Mariotte, (*Traité du Mouvement des Eaux*, Part. 2, Disc. 3.) mais qu'elle est même, dans d'autres circonstances, jusqu'à huit fois plus grande. Ceci ne paroîtra point étonnant, si on considère que l'action du fluide dépend non-seulement de la grandeur de la surface choquée, comme on l'a cru jusqu'ici, mais aussi de la plus grande profondeur à laquelle elle est submergée dans le fluide : en sorte que la même table, ou surface, étant supposée avoir la forme d'un parallélogramme rectangle, éprouvera beaucoup moins de résistance, ayant son plus grand côté horizontal, que lorsque le même côté est vertical. C'est une observation très-importante pour la Marine, & qui jusqu'à présent ne s'est offerte à personne, quoiqu'elle soit une conséquence évidente de la gravitation. En effet, la gravitation agissant dans les résistances, ainsi que nous venons de le dire, comme elle est plus grande à de plus grandes profondeurs, attendu que les colonnes qui agissent sur les particules du fluide, sont plus longues, & par conséquent d'un plus grand poids, il s'ensuit que les résistances doivent aussi être plus grandes à de plus grandes profondeurs. Les différences qui résultent de ce seul fait sont si grandes, que tout ce qu'on a calculé jusqu'à présent, ne pouvoit pas manquer de différer considérablement de la vérité. J'ai observé que lorsque la table avoit une longueur quadruple de sa largeur, la résistance qu'elle éprouvoit, son plus grand côté étant vertical, étoit à-peu-près deux fois plus grande que lorsque le même côté étoit horizontal ; c'est-à-dire, que, dans ce cas, les résistances sont à-peu-près comme les racines quarrées des hauteurs ou profondeurs de la surface dans le fluide. Ainsi, supposant qu'un Navire ait ses dimensions linéaires doubles de celles d'un autre qui lui est semblable, les surfaces choquées du premier seront quadruples de celles du second ; & d'après ce qu'on a enseigné jusqu'à présent, les résistances du premier de ces Navires devroient être à celles du second, comme 4 est à 1 ; mais, selon les

observations dont nous venons de parler , ces résistances sont en effet à-peu-près comme  $5 \frac{1}{7}$  est à 1 ; différence qui , comme on le voit , mérite bien d'être considérée.

Nos expériences ont encore prouvé clairement que les résistances ne suivent pas la loi des quarrés des vîteses , & des quarrés des sinus des angles d'incidence , mais à-peu-près celle des simples vîteses & des simples sinus d'incidence. C'est aussi ce que les expériences de *Newton* ont manifesté.

Nous étions donc déjà assurés , d'après tout ceci , des défauts de la loi des résistances établie par la théorie ; quoique cette loi ait été généralement reçue , malgré les doutes qu'elle devoit suggérer , & qui devoient la rendre suspecte , & malgré la fausseté des résultats que nous avons vus en être la suite. Mais cela ne suffisoit pas encore , il falloit trouver une nouvelle théorie , dont les conséquences fussent conformes à l'expérience & à la vérité : sans cela on ne pouvoit pas l'introduire dans le calcul ; & il paroissoit , à la première vue , que nous devions avoir des résultats encore plus éloignés de l'observation des faits. Car puisque les résistances sont effectivement plus grandes qu'on ne l'avoit pensé , comment peut-il en résulter de plus grandes vîteses dans les Vaisseaux , selon que l'exige la pratique ? Cependant cette objection si naturelle s'évanouit bientôt , en considérant que si les résistances des eaux sur la proue augmentent , les forces du vent sur les voiles doivent aussi augmenter , par la même raison : ainsi il n'y a plus lieu d'être arrêté. Ayant tenté de prendre pour fondement de la théorie le rapport entre la vitesse avec laquelle un fluide jaillit hors d'un vase par un orifice , & le poids que supporteroit la superficie qui boucheroit cet orifice , tant dans le cas où le fluide seroit en repos , que dans celui où il seroit en mouvement , comme on le verra très en détail dans le Livre II de ce Volume , on a trouvé la conformité la plus exacte entre les formules déduites de ce rapport , & les résultats de l'expérience , au moins pour la relation qui regne entre les forces , sinon dans leur mesure absolue. Suivant

cette nouvelle théorie , les résistances sont comme les densités des fluides , comme les surfaces choquées , comme les racines quarrées des profondeurs auxquelles elles sont submergées dans les mêmes fluides ; comme les simples vitesses , & comme les simples sinus des angles d'incidence sous lesquels elles sont choquées. Cependant ce n'est pas encore tout ; les résistances ne suivent cette loi que dans le cas où la superficie est entièrement submergée dans le fluide , & où la partie antérieure du corps est semblable à sa partie postérieure. Lorsqu'une partie de la surface est hors du fluide , il y a une nouvelle quantité à considérer dans les résistances , qui ne dépend nullement de la surface choquée , mais qui provient seulement de la vitesse ; & cette quantité n'est ni comme les simples vitesses , ni comme leurs quarrés , mais comme leurs quatriemes puissances. Dans certains cas il doit encore entrer une troisieme quantité dans l'expression de la résistance , qui est comme les quarrés des vitesses , & comme les surfaces choquées. Cette quantité répond précisément au cas qu'on a considéré jusqu'à présent. Enfin , il y a d'autres circonstances où il faut avoir égard à une quatrieme quantité qui ne dépend aucunement des vitesses , mais seulement des surfaces choquées. Suivant cette théorie , les résistances dépendent donc de quatre quantités distinctes , dont quelques-unes s'évanouissent dans certains cas ; & heureusement , dans les recherches qui regardent la Marine , qui sont celles que nous nous proposons , elles se réduisent ordinairement à une seule , qui est la premiere de celles que nous venons d'énoncer ; cependant , dans le cas d'une très-grande vitesse , on ne peut se dispenser d'avoir égard à la seconde : quant à la troisieme , qui est la seule dont on ait tenu compte jusqu'ici , il est ordinairement inutile d'y avoir égard.

Ce parfait accord de l'expérience avec la théorie nous établissoit , comme on vient de le voir , les fondemens de l'édifice ; mais il nous restoit une inquiétude : la plupart des expériences faites en petit , ne donnent pas , à beaucoup près , les mêmes



résultats que lorsqu'elles sont faites en grand , parce que dans celles-ci les effets des différents accidents deviennent beaucoup plus sensibles ; & c'est précisément ce qui arrivoit dans la comparaison des expériences faites jusqu'à présent, avec les mouvements & les actions du Vaisseau. Mais il n'en a pas été de même dans notre théorie ; elle n'a fait que gagner à cette épreuve : car lorsque nous avons tout lieu de craindre de très-grandes différences , à cause de l'augmentation que nous avons trouvée dans les résistances ; nous avons eu les résultats les plus satisfaisants. Cette théorie donne la vitesse des Navires précisément telle qu'on l'observe journellement , soit qu'ils naviguent vent arriere , soit qu'ils naviguent vent large , ou à la bouline. Mais ce qui est beaucoup plus fort , c'est que cette théorie apprend que non-seulement quelques Navires doivent aller vent large , presque aussi vite que le vent , mais encore que quelques-uns ont une vitesse qui surpasse celle du vent : paradoxe que beaucoup de gens trouveront étrange , mais dont cependant on verra la démonstration , non dans le sens que l'entendoit *Jean Bernoulli* , (1) c'est-à-dire , qu'on pourroit déployer une voile d'une étendue presque infinie ; supposition tout-à-fait chimérique , & qui ne peut s'appliquer à la pratique ; mais en n'employant que ce qui est consacré par les faits , & ce qui arrive journellement dans plusieurs Bâtimens , tels que les Galeres , les Chebecs , &c. \*

---

(1) Œuvres de *Jean Bernoulli* , Tom. II , N. XCIII.

\* Nous ferons observer , en passant , que cette idée , toute étrange qu'elle puisse paroître au premier aspect , n'est pas particulière à notre Auteur. Plusieurs Marins ont saisi la possibilité qu'un Vaisseau pût avoir une vitesse aussi grande , & même plus grande que celle du vent. Le celebre Amiral Anson , dont l'autorité seroit ici d'un si grand poids , si ces matieres pouvoient en admettre , étoit de cette opinion. (Voyez son Voyage autour du Monde , *Liv. III Chap. 5.*) On peut même concevoir la vérité de cette proposition par un raisonnement fort simple. Lorsqu'un Vaisseau navigue vent arriere , il est clair qu'il se soustrait continuellement à l'action du vent , ce qui fait que l'impulsion du vent sur les voiles , est d'autant moindre que le Vaisseau a plus de vitesse : mais si le Vaisseau est orienté vent large , la route faisant alors un angle avec la direction du vent , les voiles ne se dérobent pas autant à son impulsion , puisqu'il ne la fuit pas directe-

Ayant ainsi trouvé les résistances fournies par notre théorie, parfaitement d'accord avec la pratique, non seulement dans les petites surfaces, mais encore dans les plus grandes que puissent avoir les Vaisseaux, nous avons jugé à propos de la soumettre à une autre épreuve, en l'appliquant à deux autres cas très-différents. Le premier de ces cas consiste à déduire des mêmes principes une nouvelle théorie des *Cerf-volants*, autrement nommés *Cometes*, que les enfants prennent tant de plaisir à élever dans l'air; car, quoique ces machines soient uniquement destinées à leur amusement, elles ont été très-propres, dans ce cas, pour servir de vérification à un objet aussi important. C'est pour cela qu'on trouvera dans un Appendice, à la fin de ce Volume, tout le calcul relatif à cette théorie. On le compare à celui qui résulte de l'ancien système, afin qu'on connoisse la vérité, avec cette évidence qui ne peut laisser de doutes.

Le second cas auquel nous avons encore appliqué la théorie,

---

ment. Lorsque la route est perpendiculaire à la direction du vent, les voiles & les autres parties du Vaisseau qui éprouvent l'impulsion du vent, la reçoivent à-peu-près toute entière, quelque vitesse qu'ait le Vaisseau. Il est donc aisé de sentir que puisque, dans ce cas, l'impulsion du vent sur les voiles n'est presque pas diminuée par la vitesse du sillage, ce choc répété sans cesse, avec la même énergie, doit imprimer au Vaisseau (toutes choses égales d'ailleurs) une vitesse beaucoup plus grande que lorsqu'on cingle vent arrière. On doit concevoir, en même temps, que dans certaines dispositions, il est possible que le Vaisseau acquière une vitesse égale, ou même plus grande que celle du vent. Nous avons pris, pour exemple, le cas de la perpendicularité de la route avec la direction du vent, afin de rendre notre raisonnement plus facile à saisir : mais on doit concevoir que cet effet doit dépendre de plusieurs causes dont l'influence doit être très-variable suivant l'espèce des Navires; comme du rapport des résistances du côté, & de la proue, de la quantité de voiles déferlées, de leur situation, de leur courbure &c. C'est au calcul à combiner tous ces éléments : les bornes étroites de l'esprit humain ne peuvent permettre d'en apprécier l'influence, avec précision, par le seul raisonnement. On verra cette question traitée à fond dans le Tom. II, Liv. 4, Chap. 1 & 2 de cet Ouvrage : il nous suffit ici d'avoir fait concevoir d'avance la possibilité du cas avancé par *D. Georges Juan*. Nous observerons encore que notre raisonnement explique ce qui est dit dans la note 2 de la page 10 de ce Discours, & doit faire sentir en même-temps, combien les moulins à vent ordinaires dont les ailes se meuvent dans un plan vertical, sont supérieurs à ceux qu'on a imaginés, ou qu'on pourra imaginer par la suite, qui se mouvraient horizontalement.

est aux expériences faites par *M. J. Smeaton*, avec une machine de son invention, pour déterminer la force avec laquelle l'eau agit sur les roues qu'elle fait tourner, telles que les roues des Moulins. On compare les résultats de vingt-sept expériences avec les deux théories, sçavoir, celle qu'on a suivie jusqu'ici, & la nouvelle que nous proposons. On trouve que toutes les expériences correspondent exactement avec notre théorie, tandis qu'elles s'écartent entièrement de l'ancienne. Ces résultats nous sont d'autant plus favorables, qu'on ne peut avoir aucun doute sur des expériences qui ne nous appartiennent pas, & qui ont été faites, si long-temps auparavant, dans des vues très-différentes, comme on vient de le dire.

Ayant déterminé & corrigé l'erreur du principe, il nous falloit entrer dans l'examen d'une matière extrêmement étendue, & qui étoit peut-être plus difficile que si elle n'avoit été envisagée par personne auparavant; parce qu'ordinairement il faut plus de travail pour corriger un défaut, que pour édifier premièrement l'ouvrage. L'erreur que nous avons vue exister dans la détermination des vitesses, ne se bornoit pas là; de toute nécessité il devoit y en avoir dans la dérive, dans les angles que les voiles doivent former avec la quille & avec le vent, dans la force des voiles à l'égard de la stabilité; parce que tous ces éléments dépendent de la relation des résistances, qui est susceptible de beaucoup de variations, principalement dans le dernier point, où il est question d'équilibrer de plus grands efforts du vent sur les voiles, avec la résistance qu'éprouve le côté du vaisseau, qui est la même. La manière de calculer les résistances devoit aussi être très-différente, & les corps susceptibles d'éprouver la moindre résistance, très-différents; car une portion de la carene du vaisseau, placée proche de la surface de l'eau, n'éprouve pas la même résistance qu'une autre portion égale & semblablement choquée, placée à une plus grande profondeur.

Mais les articles spécifiés ci-dessus, ne sont pas encore les seuls dans lesquels on se trompoit: on trouve également quel-

ques erreurs dans ce que l'ancienne théorie nous enseigne sur le manège du Vaisseau. D'après elle, l'axe des résistances, & celui de la force motrice, doivent coïncider pour équilibrer le Vaisseau, & obtenir un manège parfait; cependant dans la pratique, lorsque le Vaisseau marche, toutes voiles dehors, l'axe des résistances est à-peu-près d'un septième de toute la longueur du Vaisseau, plus à la poupe que celui de la force motrice; & par conséquent, d'après ce qui a été enseigné, le Vaisseau devrait arriver continuellement, & avec une grande force: mais on voit le contraire, les Vaisseaux ont plus de propension à venir au vent, sur-tout lorsqu'il vente bon frais. Il est donc nécessaire qu'il y ait encore, à cet égard, quelque vice dans la théorie, ou qu'on ait omis quelques considérations très-essentielles. En effet, on en rencontre deux de cette nature, qui ont été entièrement négligées; on n'a eu aucun égard à la courbure de la voile qui porte l'axe de la force motrice beaucoup plus vers la poupe, & on n'a point considéré l'inclinaison du Vaisseau qui porte encore cet axe beaucoup davantage du même côté. Si ces changements dans la situation de l'axe de la force motrice étoient constants, il n'y auroit cependant pas beaucoup à corriger dans ce qu'on a enseigné, on pourroit même s'y arrêter sans beaucoup d'inconvénients; mais ces changements sont variables, ils dépendent de la force du vent, de la figure des voiles, & de la stabilité du Navire, ou de sa force pour porter la voile. Si on avoit placé la mâture conformément à ce qui nous a été enseigné; il eut été impossible que le Vaisseau gouvernât, & l'inconvénient eût été beaucoup plus grand encore, si on avoit employé les proportions que M. Bouguer a prétendu qu'on devoit donner à la mâture.

Les roulis & les tangages ne sont pas les points où l'ancienne théorie est le moins fautive; dans cette théorie le Vaisseau est considéré comme un pendule qui n'a pas d'autre action que celle qui résulte d'un mouvement d'oscillation: & d'après cette idée, on

on conclut que tous les roulis & les tangages doivent se faire dans le même temps. On ne voit pas dans cette hypothèse, que les roulis aient aucune relation avec l'action de la lame, qui en est cependant la véritable cause : & quoiqu'on puisse croire que la théorie se rapporte seulement aux seconds ou troisièmes roulis, qu'on peut regarder comme n'étant plus soumis à l'action de la lame, peut-on douter que les premiers ne soient d'un plus grand effet, & qu'il ne soit, par cette raison, plus important d'en connaître la nature ? Il est évident que cette théorie n'est nullement d'accord avec les faits, pour ce qui concerne les premiers roulis, parce que tous ces balancements s'exécutent nécessairement dans le temps que la lame emploie à faire son passage sous le Vaisseau ; & la durée de ce passage est, on ne peut pas plus, inconstante, puisqu'elle dépend de la grandeur des lames. Il faut convenir qu'on ne peut être trop étonné qu'on ait pu admettre, aussi long-temps & aussi généralement, de semblables erreurs. On n'a nullement considéré, dans ces mouvements, les effets des lames, ou des coups de mer, & il paroît que ces calculs n'ont été proposés que pour des mers enchantées, & non pour celles qui passent par-dessus les Vaisseaux, qui les inondent, & qui les font périr. Un Bâtiment s'élève avec plus de facilité sur la lame qu'un autre : qui est-ce qui doutera que celui-ci ne soit plus exposé à être inondé, & que le premier ne coure plus le risque de rompre sa mâture ? Il n'est donc pas seulement nécessaire de considérer le temps dans lequel le roulis s'exécute, mais il faut encore examiner sa grandeur, & l'élévation des eaux sur le côté du Vaisseau. Les proues aiguës, ou de moindre résistance, que les Géomètres ont tant désirées, seroient exposées à ces accidents ; elles seroient continuellement submergées, & non-seulement elles seroient courir les risques d'un naufrage, mais encore elles ne produiroient aucun gain pour la marche qui est l'unique objet qu'on a eu ordinairement en vue ; car les résistances croîtroient à mesure que ces proues se submergeroient & s'inonderoient davantage, par le choc répété des lames.



Nous avons fait enforte que notre théorie fût exempte de toutes les erreurs que nous avons rapportées ci-dessus, & de quelques-autres que nous nous dispenserons d'indiquer, pour ne pas trop nous arrêter; mais pour l'exposer avec clarté, nous avons besoin de beaucoup de principes sur la Méchanique, particulièrement sur l'action & le mouvement des fluides. Nous avons donc pensé qu'il convenoit de les exposer dès le commencement de notre Ouvrage, & d'y renfermer également ce qui conduit à la théorie des machines simples & composées, à celle de leurs frottements, & à la connoissance des loix du choc des corps, & de leurs autres actions. Tous ces objets conviennent à la Marine, & conduisent directement à la résolution de toutes les questions embarrassantes que cette Science présente, & qu'on verra traitées dans cet Ouvrage, que nous avons distribué dans l'ordre qui suit.

Le premier Volume est divisé en deux Livres, dont le premier contient neuf Chapitres. Le Chapitre premier traite des définitions, axiomes, ou loix du mouvement, avec les principes déduits de l'expérience sur l'action de la gravité. Le Chapitre II traite de la composition & décomposition du mouvement & des forces agissantes. Le Chapitre III contient tout ce qui a rapport au centre de gravité, ou des masses, & à celui des puissances, ou des forces : on donne les formules de leurs vitesses, des espaces qu'ils parcourent, & des temps qu'ils emploient à les parcourir. Le Chapitre IV traite de la rotation d'un système quelconque de corps libres, ou liés entre eux; de l'angle giratoire ou de rotation qu'ils prennent en vertu de puissances quelconques qui agiroient sur le système. On y démontre que la rotation du système se fera de la même manière, soit qu'on suppose son centre de gravité fixe, soit qu'on le suppose libre; & on fait voir, en même temps, que ce centre doit se tenir le plus bas qu'il est possible, dans quelque corps, ou machine que ce soit. On ajoute comme une conséquence de cette théorie, celle des pendules, & des leviers des trois genres, en ne les considérant pas seulement dans l'état de repos, comme on

l'a toujours fait, mais dans celui de mouvement ; & on examine leurs forces & les résistances qu'ils doivent avoir dans leurs fibres & dans toutes leurs parties. On traite, dans le Chapitre V., de l'axe & du rayon de rotation, ou du point sur lequel tourne un corps ou un système de corps ; on y fait voir que ce point ne peut être fixe, à moins qu'il ne soit le centre de gravité. Le Chapitre VI renferme toute la théorie de la percussion des corps : nous nous sommes un peu étendus sur cette matière, tant à cause qu'elle est le principe des Chapitres suivants, que parce qu'il étoit intéressant d'éclaircir un sujet qui a fait naître tant de disputes parmi les Auteurs les plus respectables ; & particulièrement la question des forces vives & des forces mortes. On donne des formules pour trouver les temps, les vitesses, les actions & les espaces parcourus par les corps dans l'acte du choc, & pour trouver de même les forces avec lesquelles ils agissent dans un instant quelconque. On applique les solutions à la pratique, & aux expériences faites par les Auteurs de Physique Expérimentale, afin de faire voir l'accord de la théorie avec l'expérience, & les effets surprenants du choc. On termine ce Chapitre en mettant dans le plus grand jour l'erreur où sont tombés plusieurs Auteurs célèbres, en confondant les centres d'oscillation & de percussion ; car quoique ces centres coïncident en certains cas, ils ne sont cependant pas toujours les mêmes.

Le Chapitre VII contient le mouvement des corps sur des plans inclinés, ou sur des surfaces courbes : on détermine le temps de leur chute par la cycloïde, & on en fait l'application aux pendules. On calcule la durée de leurs oscillations, & l'espace que parcourent les corps, qui tombent librement, pendant la durée d'une oscillation. On termine ce Chapitre par l'examen du mouvement des corps, dans les cas où ils tombent en roulant le long d'un plan incliné, ou d'une surface courbe.

On trouve, dans le Chapitre VIII, une nouvelle théorie sur le frottement ; c'est un objet sur lequel on n'a encore point vu

la théorie d'accord avec l'expérience , quoiqu'il ait été traité par les Géomètres du premier ordre. On démontre que la force du frottement n'est pas seulement proportionnelle au poids , ou à la pression qui le produit , comme l'ont cru MM. *Amontons* & *Bilfinger*. On manifeste les erreurs qui résultent de la théorie donnée par le célèbre *Léonard Euler* ; & on fait voir comment tous les faits se concilient avec la nôtre.

Enfin on termine le premier Livre par le Chapitre IX, qui traite des Machines simples , savoir , du Plan incliné , du Coin , de la Hache , de la Vis , du Treuil ou Cabestan , de la Poulie , & des Mouffles. On donne en détail la théorie de toutes ces Machines , en ayant égard au frottement qu'elles éprouvent , attention qui est absolument nécessaire pour en déduire leurs véritables forces. On détermine les plus grandes & les petites forces qu'elles puissent produire , & on applique le tout à quelques faits de pratique.

Le Livre second est un Traité des Fluides. Dans le Chapitre premier on détermine l'action & la force , avec laquelle ils agissent sur les corps dans le cas du repos , & les conditions qui doivent concourir pour que cet état subsiste. Le Chapitre II traite de la force avec laquelle les fluides en mouvement , agissent contre une différencielle de superficie , ou contre une surface extrêmement petite. On détermine cette force dans tous les cas de mouvement , soit horizontal , vertical , ou oblique , de même que pour toutes les différentes directions & angles d'incidence ; & on finit ce Chapitre par l'exposition des différentes théories que les Géomètres les plus célèbres ont données sur cet objet , en faisant voir les erreurs auxquelles elles ont conduit , étant appliquées aux fluides pesants. Le Chapitre III traite de l'action des mêmes forces sur les superficies planes : on fait voir les différentes variations qui ont lieu , selon que la surface sur laquelle elles agissent , est entièrement submergée dans le fluide , ou ne l'est qu'en partie , à cause de la dénivellation du fluide qui a lieu dans ce cas , & d'où résultent

ces variations. On termine ce Chapitre en expliquant une différence qui se trouve entre notre théorie, & ce qui est exposé dans une proposition de la *Philosophie Naturelle* de *Newton*; & on détermine ensuite, dans le Chapitre IV, l'action des mêmes forces des fluides contre des superficies quelconques.

Le Chapitre V traite des résistances horizontales qu'éprouvent les corps mus dans les fluides, & de celles qu'ils éprouvent lorsqu'étant en repos, les fluides se meuvent contre eux; car ces deux cas ne sont point du tout le même, comme on l'a cru jusqu'ici. On combine des expériences pour faire voir combien elles s'accordent avec la relation que la théorie fournit. Il est question, dans le Chapitre VI, des résistances verticales qu'éprouvent également les corps, soit qu'ils se meuvent dans les fluides, soit que les fluides se meuvent contre eux: & l'on fait voir la grande différence qu'il y a entre ces deux cas. On démontre, dans le Chapitre VII, l'altération des résistances occasionnée par les dénivellations des fluides, produites par le mouvement des corps: & on fait voir en quoi les résistances dépendent de la longueur des corps. On traite, dans le Chapitre VIII, des lignes & des surfaces qui éprouvent la plus grande ou la moindre résistance, de même que de celles qui, jouissant de la même propriété, doivent terminer des bases données, ou qui doivent renfermer un corps déterminé; on donne, à la fin de ce Chapitre, une table des abscisses & des ordonnées de la courbe, qui éprouvera la moindre résistance, en comprenant le plus grand espace,

Le Chapitre IX donne les formules qui expriment le rapport entre les temps, les espaces parcourus, & les vitesses des corps qui se meuvent d'un mouvement progressif dans les fluides: on démontre qu'ils ne peuvent parvenir à leur plus grande vitesse, qu'après un temps infini, & après avoir parcouru un espace infini; mais que cependant, après un temps très-court, ils acquièrent une vitesse qui ne diffère que fort peu de la plus grande; & ce Cha-

pitre est terminé par la théorie des lames , dont on assigne les vitesses , & les grandeurs. Le Chapitre X traite des moments dont les corps éprouvent l'action dans leur mouvement progressif horizontal , & de la stabilité qui résulte de ces moments , tant dans le cas du repos que dans celui du mouvement. Il est question , dans le Chapitre XI , de l'inclinaison que prennent les corps , par l'impulsion de puissances quelconques : on rapporte les différentes solutions que ce même cas présente , selon les figures des mêmes corps ; & l'on indique les précautions qu'il est essentiel de prendre pour éviter les erreurs auxquelles peuvent conduire les formules données jusqu'ici , si on ne les considère pas dans les suppositions qu'elles exigent. On éclaircit le tout par des exemples.

Le Chapitre XII contient les formules qui expriment les moments que subissent les corps dans leur rotation dans les fluides , sur un axe qui passe par leur centre de gravité. Le Chapitre XIII donne les formules des vitesses angulaires des mêmes corps , & les longueurs des pendules dont les oscillations sont isochrones avec les leurs , ainsi que celles des plus grandes & des plus petites vitesses qu'ils puissent acquérir dans leurs oscillations. Enfin on termine ce premier Volume par deux Appendices , le premier sur la théorie des Comètes ou Cerf-volants que les enfants élèvent dans l'air ; & le second sur la résistance des fluides dans les machines , afin de confirmer notre théorie des résistances , selon que nous l'avons déjà dit.

Le second Volume traite entièrement de la Marine , & est distribué en cinq Livres. Le premier Livre contient tout ce qui appartient à la connoissance & à la construction du Navire. Ce Livre est divisé en sept Chapitres , dont le premier donne une idée générale des Bâtiments de mer , des propriétés qui leur conviennent , de leur figure , de la manière de les gouverner , de la disposition & du nombre de leurs mâts & voiles. Le Chapitre II traite de la variété infinie qu'il peut y avoir dans les Bâtiments , & de leur construction , selon la pratique la plus ancienne. On expose , dans



le Chapitre III, la maniere de tracer les plans de ces anciennes constructions, suivant l'usage des différentes nations. Le Chapitre IV enseigne à tracer les plans, selon la pratique actuelle des Constructeurs Français & Anglais les plus instruits par la théorie & l'expérience. On donne, dans le Chapitre V, une méthode nouvelle & géométrique pour décrire ces plans, en formant tous les couples d'une extrémité du navire à l'autre, par des arcs de cercle; on évite, par ce moyen, le grand nombre de tâtonnements qui sont inévitables par les autres méthodes. Le Chapitre VI donne la maniere de décrire le plan des œuvres mortes, suivant les différentes méthodes; & dans le Chapitre VII, qui termine ce Livre, on donne, dans le même détail, la description des ponts.

On examine, dans le Livre II, le corps du Navire, & ses différents centres, ses forces, ses résistances, & ses moments. Le Chapitre premier traite de la flottaison, & de la ligne d'eau du Vaisseau, de son poids total, & de celui de sa coque; on donne un exemple de la pratique du calcul; on enseigne la maniere de faire varier la ligne d'eau, en faisant un changement dans la forme du Navire. On donne les volumes déplacés par les Vaisseaux de différents rangs, & la relation qu'ont ces volumes avec les dimensions linéaires des capacités, & on fait voir l'erreur où tombent les Constructeurs en négligeant de régler l'échantillon des pieces de bois, d'après les proportions requises. On donne aussi des regles faciles pour déterminer la grandeur des Vaisseaux, relativement à l'artillerie & à la variété des autres poids dont ils doivent être chargés, en ayant égard que le tout, même les équipages & les vivres, suive, à-peu-près, la raison des cubes des dimensions linéaires; & on finit ce Chapitre, en donnant le rapport que les capacités ont, & doivent avoir, avec le poids total des Vaisseaux, y compris leurs munitions, & les autres choses nécessaires qui composent le total de l'armement. Le Chapitre II traite de la maniere de trouver le centre du volume que le Navire occupe dans le fluide, & la regle qu'on

donne est éclaircie par un exemple. On explique comment il peut arriver que ce centre varie, non-seulement par la variation de la ligne d'eau ou de flotaïson, mais encore en variant le volume de la carene, dans quelqu'une de ses parties; & on termine ce Chapitre, en donnant la méthode pour trouver facilement le même centre, dans des Vaisseaux semblables par leur fond, ayant déterminé d'avance celui d'un seul; & cette méthode peut s'appliquer aux cas où il y auroit quelques légères différences entre ces Vaisseaux.

Le Chapitre III enseigne à trouver la hauteur du Méracentre au-dessus du centre de volume, & contient un exemple pour faciliter l'intelligence de la méthode. On donne de plus une règle facile pour trouver ce point dans les Vaisseaux semblables, ou dont la différence est petite; & on termine ce Chapitre, en faisant, pour les inclinaïsons de poupe à proue, le même examen & les mêmes recherches que celles qu'on a faites d'abord pour les inclinaïsons latérales.

Dans le Chapitre IV on enseigne la manière de trouver le centre de gravité de la coque, & même du vaisseau entier, par le moyen du poids de toutes ses parties, & de la place qu'elles occupent; & on éclaircit la règle par un exemple. On donne également la manière de trouver le même centre, par le moyen d'une expérience facile, faite sur un autre Vaisseau, ayant égard ensuite à la différence qu'il pourroit y avoir entre eux; ce qui fournit une petite formule, de laquelle on déduit différents Corollaires, non-seulement sur la variation en hauteur du centre de gravité, mais encore sur la stabilité du Vaisseau, ou sur les inclinaïsons différentes qu'il prend toutes les fois qu'on fait varier son volume & son poids dans quelques-unes de ses parties. On applique tout ceci à différents exemples pris sur d'autres Vaisseaux; & l'on démontre finalement l'erreur dans laquelle est tombé *M. Bouguer*, en assurant que dans les Vaisseaux à trois ponts, le Méracentre ne s'élève que d'un ou deux pieds au-dessus du centre de gravité.

Le

Le Chapitre V enseigne la maniere de calculer les résistances horizontales qu'éprouve un Vaisseau, tant celles qui sont directes, ou par la proue, que celles qui sont latérales, ou par le côté; & on fait voir l'ordre qu'il faut suivre dans le calcul pour éviter l'embarras & la confusion. Ce calcul fournit seulement deux quantités pour l'expression des résistances, dont l'une suit le rapport des simples vitesses, & dont l'autre, qui provient de la dénivellation du fluide à la poupe & à la proue, suit le rapport de leurs quatriemes puissances. Les deux autres quantités qui se trouvent dans la formule des résistances, sont négligeables dans le calcul des actions du Vaisseau. On donne ensuite la maniere de calculer le changement qui arrive dans ces résistances, selon que le Vaisseau est un peu plus ou un peu moins calé. Enfin on termine ce Chapitre, en donnant des formules faciles pour trouver les mêmes résistances pour d'autres Navires dont les fonds seroient semblables à ceux du premier, par le moyen de celles déjà calculées pour celui-ci; & on fait observer que la quantité qui est comme les quatriemes puissances des vitesses, est susceptible d'être négligée dans les Vaisseaux d'une grande capacité, tandis qu'au contraire, on ne peut se dispenser d'y avoir égard dans ceux dont la capacité est petite.

Le Chapitre VI enseigne la maniere de calculer les moments qu'éprouve le vaisseau dans ses inclinaisons qui proviennent de l'action du vent sur les voiles, \* tant dans le cas où le vaisseau seroit en repos que dans celui où il seroit en mouvement; parce que ces moments peuvent être fort différents dans ces deux cas. On enseigne également à calculer la variation qui arrive dans ces moments, quand le Vaisseau est plus ou moins calé dans le fluide; & l'on donne des formules pour trouver facilement, par le moyen des moments déjà trouvés pour un Navire, ceux qui correspondent à tout autre Navire semblable au premier par ses fonds. On

---

\* Ce sont ces moments que les Marins Espagnols appellent *Aguante de Vela*; c'est comme si on disoit en François, la force, ou l'énergie, de la voile.

finit ce Chapitre , en faisant voir combien il importe , pour que le Navire porte bien la voile , que le centre des résistances horisontales soit le plus élevé qu'il est possible , & que les côtés du Navire , à partir de l'horizontale qui passe par le centre de gravité , & en allant vers le haut , soient verticaux autant qu'il se peut ; car cette qualité de porter la voile ne dépend pas seulement de la section horisontale du Navire faite à fleur d'eau , comme on l'a cru & enseigné jusqu'ici.

Dans le Chapitre VII on traite des moments qui agissent sur le Navire dans son mouvement de rotation horisontal , lorsqu'il *vire* , comme disent les Marins , ou lorsqu'il vient au lof , ou qu'il arrive. On voit , par ces moments , la propension que le Navire auroit pour arriver , s'il n'en étoit pas empêché par d'autres forces. On explique la variation qui arrive dans les mêmes moments , lorsque le vaisseau est plus ou moins calé ; & on donne des formules pour trouver ceux qui correspondent à un Navire quelconque , semblable au premier par ses fonds.

Le Chapitre VIII traite des moments que subit le Vaisseau dans son mouvement de rotation , que les Marins appellent *Tangage* , avec la même étendue & les mêmes circonstances qu'on a considéré ceux qui ont lieu dans les roulis. On termine le Livre II par le Chapitre IX , où l'on traite des moments qui , par leur action sur le Vaisseau , occasionnent ce que les Marins appellent *Arquer* : on fait voir la cause d'où provient cet effet , & l'on démontre que la force d'un seul côté du Navire seroit capable de le prévenir presque entièrement , si ce n'étoit la désunion ou le jeu qu'il y a ordinairement dans la charpente & les ferrures du Vaisseau ; ce qui fait voir la nécessité de veiller davantage à la liaison des pieces , quoique la principale attention à avoir pour éviter cet accident , consiste dans la figure des fonds du Navire , & dans l'attention de rassembler le plus qu'il est possible les différents poids vers son centre de gravité. On considère encore les mêmes moments dans le cas où le Navire est vuide ; & on fait voir évidemment que

dans cet état, il est encore plus exposé à s'arquer. Après cela on examine l'arc produit par les efforts qui tendent à désunir le Navire dans le sens de sa largeur, lequel n'a point encore été considéré, quoiqu'il soit très-considérable, & en même temps très-préjudiciable, sur-tout dans les Vaisseaux de guerre, lorsque leurs batteries sont fort élevées au-dessus du centre de gravité. On fait voir le mauvais ordre avec lequel on distribue l'artillerie dans les Navires, & l'on donne les regles qu'on devroit suivre pour éviter les inconvénients qui résultent très-souvent de ce qui se pratique aujourd'hui.

Le Livre III traite des machines qui servent à mouvoir & à gouverner le Vaisseau. Le Chapitre premier a pour objet les voiles; on y considère la figure qu'elles prennent, la force avec laquelle le vent agit sur elles, & la direction de cette force. On trouve que la courbe qu'elles forment est très-différente de la *Chânette*, qu'on a cru jusqu'à présent qu'elles formoient; & l'on donne les abscisses & les ordonnées qui doivent servir à la décrire. On détermine la force absolue avec laquelle les voiles agissent, & l'on fait voir qu'elle ne dépend pas seulement de l'angle que le vent forme avec les vergues, mais aussi de la courbure plus ou moins grande que la voile prend vers ses extrémités; courbure qui varie selon la vitesse du vent, la qualité de la voile & sa grandeur. On détermine encore la direction de l'action des voiles, & le centre de leurs forces, lequel tombe toujours plus vers la poupe que le centre même des voiles, selon la courbure qu'elles prennent, & selon leur largeur; ce qui est une des causes qui obligent le Navire à venir au vent. On applique ensuite cette théorie à différents exemples de pratique, & on en conclut la grande dérive que doivent éprouver les vaisseaux, par la seule augmentation du vent, indépendamment des lames & des coups de mer, que les Marins regardent, en ce cas, comme la seule cause de cette dérive. Enfin on donne des tables, où l'on trouve la surface de chaque voile



exprimée en pieds quarrés, l'élevation du centre de gravité de chacune d'elles, & la valeur de leurs moments tant verticaux qu'horizontaux, avec une application à tous les cas qui se présentent le plus généralement dans la pratique.

Le Chapitre II traite du gouvernail, de ses forces relativement aux différents angles qu'il forme avec la quille, tant du côté du vent que du côté de sous le vent, & relativement à sa figure qui contribue beaucoup à ses effets; quoique jusqu'ici on n'ait pas fait attention à cette circonstance intéressante. On trouve l'angle sous lequel le gouvernail doit faire le plus grand effet; mais en comparant l'effet qui résulte de cette disposition, avec ce qu'on obtient dans la pratique ordinaire, on fait voir que l'avantage se réduit à bien peu de chose; & l'on donne les raisons qui doivent porter à donner la préférence aux angles que les Marins emploient communément, sur ceux que la Géométrie détermine.

On donne, dans le Chapitre III, la théorie de la rame, machine bien simple dans la pratique; mais si compliquée pour sa théorie, qu'il n'y a que le célèbre *Léonard Euler*, qui nous en ait pu donner l'analyse d'une manière satisfaisante. Ce Géometre nous auroit donné également le calcul légitime des véritables forces, & des vrais effets de cette machine, s'il ne se fût pas fondé sur la loi des résistances qui est communément reçue, & dont nous avons fait connoître la fausseté. On donne fort en détail tout le calcul, en y faisant entrer le moment le plus petit, & on en conclut la vitesse que doit prendre l'embarcation. L'accord des résultats du calcul avec les faits que présente la pratique, est une nouvelle confirmation de notre théorie des résistances. On fait observer combien il est essentiel de rendre la partie extérieure de la rame aussi légère qu'il se peut; & l'on trouve la force & la vitesse les plus avantageuses, avec lesquelles le rameur doit agir, pour que l'embarcation prenne la plus grande vitesse possible. Enfin on cherche quel est le rapport le plus avantageux qu'il

doit y avoir entre les longueurs des parties extérieures & intérieures de la rame. On fait voir que ce rapport n'est pas constant, quoique dans la même embarcation & avec les mêmes rameurs, parce qu'il dépend de la force qu'ils emploient, & du rapport entre le temps qui s'écoule entre un coup de rame & l'autre, & le temps que la rame est maintenue dans l'eau: de sorte que plus ces quantités sont grandes, plus aussi la partie extérieure de la rame doit être grande à l'égard de l'intérieure. La même chose auroit lieu, quand le nombre des rameurs seroit plus grand; & c'est tout le contraire, lorsque la résistance de la proue devient plus considérable: de façon que les grandes embarcations exigent une moindre longueur dans la partie extérieure de la rame. On considère aussi dans tout ce calcul la force des rameurs; & d'après différentes remarques qu'on expose ensuite, on conclut que la meilleure disposition de la rame est à fort-peu-près celle dont les Marins font usage, en prenant cependant quelques précautions qui sont indiquées par la différence des embarcations. On termine ce Livre par l'application de la théorie à un exemple tiré d'une Galère, & on fait voir le peu d'effet que produisent quelques moments.

Le Livre IV traite des actions & des mouvements du Navire. Le Chapitre premier est employé à l'examen de la marche, ou du mouvement progressif imprimé au Vaisseau par l'impulsion du vent sur les voiles, & du rhumb de vent qu'elle l'oblige de suivre. On donne quatre formules qui expriment les quatre vitesses que nous distinguons dans le Vaisseau, qui sont, la vitesse directe, ou dans la direction de la quille de poupe à proue; la vitesse latérale, ou perpendiculaire au côté; la vitesse oblique, ou celle dans le sens de la route que le Vaisseau suit effectivement, & qui résulte des deux premières; enfin la vitesse avec laquelle le Vaisseau s'élève dans le vent, ou celle avec laquelle il gagne, directement en opposition au vent, selon la ligne même de sa direction. A quoi on ajoute l'expression ou la valeur de l'angle de la dérive,

On analyse ensuite ces formules, & on en déduit les conséquences qu'elles présentent. On voit, au premier coup d'œil, que les quatre vitesses seroient exactement proportionnelles à celles du vent, sans la courbure des voiles qui altère un peu cette proportion. On voit également, que plus le rapport entre la résistance du côté & celle de la proue sera grand, plus la vitesse directe ou par la proue sera grande, & plus la vitesse latérale sera petite; & pour que le Vaisseau gagne au vent, on voit qu'il est nécessaire que ce rapport soit plus grand que celui de la tangente de l'angle que le vent forme avec la quille, à la tangente de l'angle que la perpendiculaire à la quille forme avec la direction suivant laquelle se fait la force des voiles. Ces formules manifestent également, que les quatre vitesses augmentent à mesure qu'on augmente la voilure, & que les vitesses directes & obliques augmentent à un tel point, quand on navigue vent large avec tout son appareil, qu'elles arrivent enfin à être plus grandes que celles du vent. On indique les cas où cela arrive; & quoiqu'ils n'aient pas lieu dans les Navires, ils se rencontrent dans les Galeres & les Chebecs. On applique ensuite ces formules à différents exemples de pratique, c'est-à-dire à des exemples relatifs à la disposition ordinaire des appareils qu'emploient les Marins, tant vent en poupe, que vent large, & à la bouline; & on trouve la pratique entièrement d'accord avec les solutions qui résultent des formules. Il n'en est pas la même chose des solutions que donne l'ancien système des résistances; les vitesses qu'on en déduit pour les Navires sont bien éloignées de celles que la pratique manifeste. On fait voir encore que l'augmentation de la vitesse directe provenant de la plus grande raison, dans laquelle peuvent être les résistances latérales & par la proue, ne s'étend pas aux cas où cette raison augmenteroit, en allégeant ou en faisant caler d'avantage le Vaisseau; car quoique effectivement on trouve, dans ce cas, quelque différence, elle est si petite qu'elle ne mérite pas la moindre atten-

tion. L'expression totale de la même vitesse réduite en série, facilite la manière de combiner les dimensions principales qu'on doit donner aux Vaisseaux pour qu'ils prennent la plus grande marche possible. En augmentant leur longueur, & en diminuant à proportion leur profondeur, on augmente la vitesse ; mais on verra que cela n'est pas sans inconvénient. La vitesse augmente pareillement lorsqu'on augmente la longueur, & qu'on diminue à proportion la largeur. Mais dans le cas où l'on se donneroit une longueur constante, & qu'on feroit varier seulement la largeur & la profondeur, on trouve qu'il est avantageux, pour naviguer vent arrière, ou avec un vent très-large, d'augmenter la largeur, & de diminuer la profondeur : c'est tout le contraire en naviguant à la bouline, ou avec des vents près. C'est aussi ce qu'on observe journellement dans la pratique, & ce qu'on ne peut déduire de l'ancien système des résistances. On termine ce Chapitre en démontrant par les mêmes formules, qu'avec des vents modérés, les petits bâtimens doivent mieux marcher que les grands qui leur seroient semblables ; & qu'au contraire, les grands bâtimens ont l'avantage avec un vent violent.

Le Chapitre II traite des angles que les voiles & le vent doivent former avec la quille, pour que le Navire puisse prendre la plus grande marche qu'il est possible. On a jugé à propos de séparer cet objet du Chapitre précédent, auquel il appartenait naturellement, à cause de son étendue, des attentions qu'il exige, & des circonstances particulières auxquelles il faut avoir égard. On donne premièrement une formule qui exprime la valeur de l'angle que doit former la voile avec la quille, pour que le Vaisseau marche avec le plus de vitesse qu'il est possible, en supposant constant l'angle que forme le vent avec la même quille. Cette formule fait voir que cet angle de la voile n'est pas constant, quoique dans un même Vaisseau, comme les Géomètres l'ont cru généralement jusqu'ici ; parce que non-seulement il dépend de la relation entre les résistances du côté & de la proue, mais encore de la quantité de

voiles que porte le vaisseau, & de la courbure des mêmes voiles : enforte que cet angle doit être d'autant plus petit, que le rapport des résistances sera plus grand, que la quantité de voiles déferlées sera plus grande, & que leur courbure sera plus petite. On en apporte plusieurs exemples ; en supposant un vaisseau de 60 canons, allant à la bouline, avec tout son appareil, on a trouvé cet angle de  $28^{\circ} 47'$ , & si on suppose qu'il navigue seulement avec les deux voiles majeures, on le trouve de  $40^{\circ} 42'$  ; angle qui est à-très-peu-près le même que celui qu'emploient les Marins dans tous les cas. On cherche ensuite quel est le vent qui fait marcher un Vaisseau avec le plus de vitesse qu'il est possible ; & on démontre que ce n'est pas toujours le même vent qui produit cet effet, ni même le vent arriere ; quoiqu'on ait cru généralement jusqu'ici que le vent arriere étoit, sans contredit, le plus avantageux, toutes les fois que la quantité de voiles déferlées demeurait la même. Personne ne s'est persuadé que le vent largue pouvoit être plus avantageux ; & lorsque l'expérience a forcé de reconnoître cet effet, on l'a seulement attribué à ce qu'en naviguant vent arriere, les voiles se couvrent mutuellement, & se dérobent le vent les unes aux autres. On trouve la formule qui exprime la valeur de cet angle le plus avantageux que doit former le vent, & par cette formule on fait voir que cet angle est variable, parce qu'il dépend du rapport dans lequel seront les résistances du côté & de la proue, de la quantité de voiles que le Vaisseau porte, & de la courbure des mêmes voiles : enforte que, plus cette raison des résistances sera grande, qu'il y aura une plus grande quantité de voiles déferlées, & que la courbure des voiles sera moindre, ou que le vent sera moins violent, plus l'angle du vent qui est nécessaire pour faire marcher le vaisseau le plus vite qu'il est possible, sera ouvert. On trouve que pour un Vaisseau de 60 canons, lorsqu'il ne porte pas plus de 8934 pieds quarrés de voilure, c'est le vent arriere qui de tous les vents le fera marcher avec le plus de vitesse ; qu'aussi-tôt qu'on augmente la

quantité



quantité des voiles, ce n'est plus le vent arriere qui a cet avantage, mais un autre vent plus ouvert; & enfin ce Vaisseau portant une voilure de 17680 pieds quarrés, c'est le vent qui formera avec la quille un angle ouvert de  $41^{\circ} 56'$ , qui lui donnera le plus de vitesse. On substitue ensuite les angles les plus avantageux dans la formule qui donne la vitesse, & on trouve le *maximum maximorum* de la vitesse, ou la plus grande vitesse qui puisse résulter dans les cas innombrables qui peuvent avoir lieu. Dans le Vaisseau de 60 canons on trouve cette plus grande vitesse de  $\frac{7}{10}$  de celle du vent; & dans un Chébec elle est de  $\frac{4}{10}$  de la même vitesse: en sorte que la vitesse de ce dernier est de  $\frac{6}{10}$  plus grande que celle du vent. Pour trouver la plus grande vitesse avec laquelle un Vaisseau puisse gagner dans le vent, & la relation entre les angles qui doivent la produire, on parvient à une formule très-compiquée. Cette formule fait voir que les angles qui donnent cette plus grande vitesse, ne peuvent pas être les mêmes que ceux qui procurent au Vaisseau le plus grand sillage qu'il est possible; mais qu'ils en different beaucoup, & qu'ils dépendent, comme dans les autres cas, non-seulement de la relation qui regne entre la résistance du côté & celle de la proue, mais encore de la quantité de voiles que le Vaisseau porte, & de la courbure des voiles, ou de l'impétuosité du vent: de façon que plus le Vaisseau porte de voiles, & moins le vent a de force, plus les angles que doivent former le vent & les voiles avec la quille, pour gagner au vent le plus qu'il est possible, doivent être aigus. Finalement, ayant trouvé les valeurs de ces angles, & les ayant substituées dans la formule qui donne la vitesse avec laquelle le Vaisseau s'élève dans le vent, on trouve l'expression de la plus grande de ces vitesses. Dans le Vaisseau de 60 canons, on la trouve des  $\frac{11}{10}$  de la vitesse du vent, tandis qu'en suivant la méthode qu'emploient les Marins, elle est seulement de  $\frac{10}{10}$ ; d'où l'on voit qu'il est possible de gagner au vent un tiers de plus qu'on ne l'a fait jusqu'ici.

Le Chapitre III s'étend sur l'inclinaison que doivent prendre les Vaisseaux en vertu de l'impulsion du vent sur les voiles : car ayant déjà examiné, dans le Chapitre VI du Livre II, les moments avec lesquels les côtés résistent à l'inclinaison ; & dans le Chapitre premier du Livre III, ceux que le vent produit dans les voiles, il n'est question que d'égaliser ces moments pour avoir l'inclinaison qui doit en résulter. On obtient, par ce moyen, la formule qui en exprime la valeur ; & quoiqu'on remarque dans cette formule différentes quantités relatives à différentes especes de Bâtimens, on peut les réduire à une seule, les autres pouvant être négligées, sans crainte d'erreur sensible. On applique ensuite cette formule à différents exemples, & on en conclut les inclinaisons mêmes qu'on observe journellement dans la pratique. Il n'en est pas de même dans l'ancien système des résistances : les inclinaisons qu'on en conclut sont fort éloignées de la réalité, & font voir à découvert les absurdités qui résultent des fausses suppositions de cette théorie, & même des expériences reçues. On explique encore ce qu'on a entendu par *Point vélique*, point dont on a cherché la position, afin d'obtenir que le navire n'éprouvât aucune inclinaison ; & l'on fait voir l'impossibilité de ce projet. On donne aussi le calcul & un exemple du cas que les Marins appellent *coëffer*, \* & qui, par le défaut d'une connoissance parfaite, n'est pas encore suffisamment redouté : on démontre le grand risque qu'il y a de périr en pareil cas. Les formules qui expriment l'inclinaison qu'un Vaisseau doit prendre, s'appliquent ensuite aux cas

---

\* Ce cas, que les Espagnols appellent *Tomar por alúa*, arrive, lorsque naviguant avec un vent violent, le vent vient à prendre les voiles en face, c'est-à-dire, par la proue, ou sous le vent, soit par le défaut de soin du Timonier, soit par un changement subit dans la direction du vent ; alors le Vaisseau vire, ou fait *chapelle*, comme disent les Marins, malgré le manœuvrier, à moins qu'il ne soit très-prompt à faire contrebrasser devant ; l'inclinaison se fait subitement du côté opposé, & devient très-considérable. Ce qui peut arriver de plus heureux dans ce terrible accident, qui a fait périr un grand nombre de Bâtimens, c'est que les voiles soient mises en pièces par la violence du vent, ou que la mâture vienne à se rompre.

où l'on feroit quelques changements à la coque , soit dans son poids , soit dans son volume submergé ; & l'on en conclut que le Vaisseau portera mieux la voile , si le poids additionnel est placé plus bas que la superficie de l'eau ; & ce sera le contraire , si ce poids est placé plus haut : l'augmentation ou la diminution de la force du Vaisseau pour porter la voile , étant proportionnelle à la distance du poids ajouté à la surface de l'eau. Pareillement , le Vaisseau portera mieux la voile , si le volume qu'on lui ajoute est plus élevé que celui qu'on supprime , & réciproquement ; & si on ajoute en même temps un poids & un volume , la force du Vaisseau , pour porter la voile , augmentera , si le volume ajouté est plus haut que le poids. Enfin on démontre que dans les Vaisseaux entièrement semblables , les forces pour porter la voile sont en raison inverse de leurs dimensions linéaires , & que dans les inclinaisons de poupe à proue , les Vaisseaux étant construits comme ils le sont aujourd'hui , bien loin que les proues soient submergées par l'action ou la force du vent sur les voiles , elles s'élèvent davantage sur le fluide.

Le manège du Vaisseau , c'est-à-dire , la combinaison des forces qui agissent continuellement pour le faire tourner , fait le sujet du Chapitre IV. Le gouvernail est seulement une de ces forces , & en bien des cas elle n'est pas la plus efficace. On démontre que l'axe de la force motrice , en supposant les voiles planes , & le Vaisseau sans inclinaison , ne concourt pas avec l'axe des résistances , & que ces deux axes ne coïncident qu'en conséquence de la courbure que prennent les voiles , & de l'inclinaison que prend le Vaisseau. Comme ces deux choses dépendent de la force plus ou moins grande du vent , de la plus ou moins grande quantité de voiles , & de leur hauteur ; il s'ensuit que l'une quelconque de ces quantités venant à varier , l'axe de la force motrice doit aussi varier , & que l'équilibre dans le manège sera détruit ; le manège sera par conséquent très-inconstant , quelque chose qu'on nous ait enseigné de contraire jusqu'ici. On met en évidence tous les cas

où le Vaisseau doit venir au vent, ou arriver, soit parce que le vent éprouve quelque altération, soit parce qu'on augmente ou qu'on diminue la hauteur ou l'amplitude des voiles, soit enfin par une variation quelconque dans l'état de la charge, ou dans les dimensions mêmes du corps du Vaisseau, particulièrement dans ses élancements & quêtes, qui sont une des principales causes d'où dépend la perfection du manège, quoique quelques Constructeurs très-célebres ne l'aient pas cru jusqu'ici. Enfin, on traite de l'emplacement des mâts, dont dépend encore la qualité de bien gouverner, dans tous les cas qu'on peut supposer pour les variations des voiles, & des efforts du vent, lesquels sont tous vérifiés par des exemples de pratique. On finit ce Chapitre, en donnant une formule générale qui renferme tous les cas.

Le Chapitre V traite du roulis & du tangage, objets dans lesquels, encore plus que dans tous les autres, on a commis jusqu'à présent de grandes erreurs; car on les a considérés seulement comme dépendants de l'état & de la disposition du corps du Vaisseau, & en aucune manière du volume & de la vitesse des lames, ce qui en est cependant la principale cause. On donne d'abord les formules, ou les valeurs, non-seulement du temps dans lequel le Vaisseau achève son roulis, considéré comme un pendule simple, ainsi que l'ont fait jusqu'ici tous les Auteurs, mais encore de la vitesse avec laquelle il le fait, & de l'action que les mâts & le corps du Navire éprouvent dans ce balancement. On fait voir que cette action, qui est l'unique à laquelle on doit faire attention, n'est pas précisément en raison inverse des temps; car elle dépend aussi de la grandeur du roulis, & celle-ci, le Vaisseau toujours considéré comme un pendule, ne dépend en aucune manière du temps. Mais ce qui est plus, on fait voir évidemment que l'action qui agit sur les mâts & sur le Vaisseau, est si éloignée de dépendre du temps dans lequel le Vaisseau achève le roulis, qu'au contraire, la plus grande action qu'ils éprouvent est précisément dans l'instant où

le Vaisseau cessant de se mouvoir, est sur le point de se remettre en mouvement pour se redresser.

On examine ensuite le roulis qu'occasionne la lame, & le temps qu'elle doit employer à passer par-dessous le Navire. On fait voir combien la vitesse de la lame influe sur ce balancement, & le peu dont les voiles altèrent ses effets. On démontre que ce temps est grand dans les petites lames, qu'il diminue jusqu'à être parvenu au *minimum*, & qu'ensuite il augmente de nouveau dans les plus grandes lames : de sorte que, dans le Vaisseau de 60 canons, la lame qui passe le plus promptement par-dessous sa carene est celle qui a un peu plus de trois pieds de hauteur ; toutes les autres, soit qu'elles soient d'une plus grande, ou d'une moindre hauteur, emploient plus de temps. On fait voir aussi la différence qu'il y a entre les lames agitées par un vent constant, & celles qui subsistent après que le vent qui les a produites s'est calmé ; \* & on met en évidence l'erreur à laquelle ces dernières ont conduit, en faisant croire à M. Bouguer que les roulis de la Frégate le *Triton*, duroient toujours 4 secondes  $\frac{1}{2}$ . On démontre ensuite tous les inconvénients qu'il y auroit à éloigner beaucoup du centre de gravité les différents poids qui composent la charge du Navire, dans la vue d'augmenter la durée du roulis, parce qu'en rendant cette durée plus longue, on augmente la vitesse & la grandeur du balancement. Pareillement, quoiqu'il paroisse convenable pour le même objet, de diminuer la distance du centre de gravité au métacentre, on fait voir qu'en prenant ce parti il en résulteroit de très-grand inconvénients, parce qu'alors les lames passeroient par-dessus le Vaisseau & l'inonderoient : c'est un point qu'on n'a pas eu en vue jusqu'à présent, quoiqu'il soit cependant un des plus importants, & qu'il mérite d'être considéré avec le plus grand soin. On donne ensuite la vraie théorie du roulis ; on en déduit la véritable durée, en combinant celle dans laquelle le Vaisseau

---

\* Ce sont ces lames que les Espagnols appellent *Olas de Leba*.



acheveroit un roulis , étant considéré comme un pendule , & celle dans laquelle il l'acheveroit , si la lame agissoit seule. On trouve par ce moyen que la véritable durée d'un roulis tient un milieu entre les durées des deux autres. Le Vaisseau de 60 canons , par exemple , considéré comme un pendule , acheveroit son roulis en 2 secondes  $\frac{1}{4}$  ; & par l'action seule d'une lame de 9 pieds de hauteur , il l'acheveroit en 3 secondes ; d'où on déduit que la vraie durée du roulis de ce Vaisseau avec la même lame est de 2 secondes  $\frac{1}{2}$ . Supposant que dans le même Vaisseau on écarte les poids du centre , ou de l'axe sur lequel il tourne des  $\frac{1}{4}$  de plus qu'on ne le supposoit , la durée du roulis augmentera seulement d'une demi-seconde ; & en diminuant la distance du métacentre au centre de gravité , de manière à la réduire aux  $\frac{1}{4}$  , de ce qu'elle étoit , la même durée n'augmentera par-là que d'un tiers de seconde.

On détermine ensuite la grandeur du roulis , & l'on trouve que dans le second cas , où l'on éloignoit les poids de l'axe de rotation , la grandeur du roulis augmentera des  $\frac{1}{4}$  de ce qu'elle étoit dans le premier cas ; & dans le troisieme cas , où l'on suppose diminuée la distance du métacentre au centre de gravité , la grandeur du roulis augmentera aussi de  $\frac{1}{4}$  de ce qu'elle étoit auparavant. Or il est clair que ces deux augmentations dans la grandeur du roulis produiroient beaucoup plus d'inconvénients qu'on ne retireroit d'avantages , en augmentant la durée du roulis d'une aussi petite quantité. En effet , ayant trouvé la formule qui exprime les moments dont la mâture éprouve l'action dans les roulis , & en ayant conclu la moindre action qu'elle puisse éprouver en faisant varier le temps dans lequel le Vaisseau achève son roulis , étant considéré comme un pendule ; on trouve que ce temps doit être égal à celui qu'emploie la lame à passer par-dessous le Vaisseau , ou à celui qu'il emploïroit à faire un roulis par la seule action de la lame : de-là on infere que pour gagner cet avantage , il seroit

nécessaire de changer l'arrimage pour chaque espèce de lame; ce qui seroit très-embarrassant, pour ne pas dire tout-à-fait impossible, dans la pratique. On voit par-là qu'il faut s'en tenir à conclure qu'il convient de disposer l'arrimage du Navire pour un cas moyen des lames, qui, par leur grandeur, peuvent faire craindre pour la mâturation.

De même qu'on a cherché la moindre action que puisse éprouver la mâturation en faisant varier le temps dans lequel le Vaisseau achève un roulis, étant considéré comme un pendule; on cherche également cette moindre action en faisant varier la distance du métacentre au centre de gravité: mais on trouve que dans ce cas il n'y a point de limite, & que plus cette distance sera grande, plus la mâturation sera exposée. Ceci paroîtroit devoir nous induire à diminuer cette distance autant qu'il est possible; mais, outre que cela préjudicieroit à la qualité de porter la voile, il y a encore un autre inconvénient non moins essentiel à considérer, qui est que la mer passeroit par-dessus le corps du Navire avec plus de facilité. En effet, cherchant ensuite la hauteur à laquelle les eaux s'éleveroient sur les côtés du Navire, on trouve par la formule qui exprime cette hauteur, qu'elle sera d'autant plus grande que la distance du métacentre au centre de gravité sera plus petite. En un mot, on trouve que ces hauteurs sont entre elles comme les quarrés des temps que les Vaisseaux emploient à achever leurs roulis: nouveau motif pour ne pas augmenter démesurément ce temps.

En supposant le Vaisseau de 60 canons, arrimé régulièrement, on trouve qu'une lame de 36 pieds de hauteur s'élèvera sur son côté de 15 pieds  $\frac{1}{2}$ ; qu'en éloignant les poids de l'axe de rotations de  $\frac{1}{2}$  de plus, elle s'élèvera de 21 pieds  $\frac{1}{2}$ ; & qu'en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre, de manière à la réduire aux  $\frac{2}{3}$  de ce qu'elle étoit, elle s'élèveroit de 19 pieds: par conséquent le côté du Navire n'ayant seulement que 16 à

17 pieds de hauteur au-dessus du niveau de l'eau, on voit clairement que, dans ces deux derniers cas, les eaux passeroient par-dessus le corps du Navire, & que chaque lame l'inonderoit; inconvénient très-fâcheux, & qu'on est forcé de prévenir, en renonçant un peu à la plus grande sûreté des mâts. Si la plus grande sûreté de la mâture exige que les roulis durent 4 ou 5 secondes, l'élévation des eaux sur le côté ne permet pas cette durée; elle en permet tout au plus une de 3 secondes.

On fait voir encore que les frégates sont beaucoup plus exposées à ces inondations, & que, par cette raison, elles exigent qu'on tienne à proportion la distance du centre de gravité au métacentre, un peu plus grande. On apporte des exemples du peu d'attention qu'on donne à ce point important; & l'on finit l'article du roulis, en donnant des règles pour se conduire avec sûreté dans une matière aussi essentielle, & en spécifiant les cas où les roulis peuvent devenir encore plus extraordinaires, & par conséquent plus redoutables.

La suite de ce Chapitre traite du Tangage. On trouve, par les mêmes principes, le temps que le vaisseau, considéré comme un pendule, emploie à produire ce balancement; & on trouve qu'il est presque le même que celui dans lequel il achève le roulis. Il paroît, par ce résultat, qu'on devroit tirer ici les mêmes conséquences que pour les roulis; mais, dans ceux-ci, il n'étoit pas nécessaire de faire attention à la vitesse du Vaisseau, comme il est maintenant nécessaire de le faire. C'est donc en considérant cet élément de plus, qu'on cherche la vraie durée du tangage, & on trouve qu'elle est d'autant plus petite, que la vitesse du Navire sera plus grande: en sorte que le Vaisseau de 60 canons, naviguant à la bouline avec 10 pieds de vitesse par seconde, la lame ayant 9 pieds de hauteur, achèvera son tangage dans un tiers moins de temps qu'il ne l'acheveroit étant considéré comme un pendule, lequel seroit en 2 secondes  $\frac{1}{2}$ . On examine ensuite la grandeur du tangage, sa plus grande vitesse, & enfin l'action qui en résulte

sur

sur la mâture. Cette action est la plus petite qu'elle puisse être, dans le cas où la durée du tangage, le navire étant considéré comme un pendule, est égale à celle du même tangage supposé produit par l'action seule de la lame : ce qui est la même chose que ce que nous avons trouvé pour les roulis. Mais dans les roulis, la durée de l'oscillation du Vaisseau, considéré comme un pendule, est moindre que celle de l'oscillation qui seroit seulement produite par l'action de la lame; c'est tout le contraire dans les tangages. Par cette raison, si dans les roulis il est nécessaire d'éloigner les poids de l'axe de rotation pour soulager la mâture, dans les tangages, au contraire, on a besoin qu'ils soient rapprochés, en allégeant ainsi, le plus qu'il est possible, le poids des extrémités du Vaisseau. On démontre également que l'action qu'éprouve la mâture dans les tangages, est comme les quarrés des longueurs des Navires; d'où l'on voit évidemment qu'il est nécessaire de ne pas les allonger beaucoup; dans la vue seule de leur procurer une marche un peu plus avantageuse. La diminution de la distance du métacentre au centre de gravité conduit encore ici à diminuer le travail de la mâture; mais, de même que dans les roulis, les élévations des eaux à la proue seroient, dans ce cas, plus considérables; & d'autant plus que dans les tangages la vitesse du Vaisseau contribue beaucoup à produire un plus grand effet. On trouve, pour le Vaisseau de 60 canons, naviguant à la bouline avec 10 pieds de vitesse par seconde, qu'une lame de 9 pieds de hauteur s'élève de plus de 9 pieds à la proue, tandis qu'elle ne s'élèveroit pas même à 6 pieds, si le Vaisseau ne marchoit pas. Dans le même Vaisseau, avec une lame de 36 pieds de hauteur, l'eau s'élèveroit à 16 pieds  $\frac{1}{4}$ , en supposant le Navire arrêté; & en lui supposant une vitesse de 15 pieds par seconde, elle s'élèveroit jusqu'à 20 pieds  $\frac{4}{5}$ ; c'est-à-dire, qu'elle surpasseroit de plus de 3 pieds toute la hauteur du corps du Vaisseau. Ceci fait voir la nécessité de diminuer la voilure dans les vents forcés, comme le pratiquent les Marins, & démontre l'impossibilité de porter toute

la voileure, comme l'a prétendu M. *Bouguer*. Lorsque les lames choquent par la poupe, la vitesse du Vaisseau produit un effet tout contraire; elle diminue l'élevation des eaux. Dans le cas ci-dessus du Navire de 60 canons, cinglant avec une vitesse de 15 pieds par seconde, les lames ayant 36 pieds de hauteur, on trouve que les eaux doivent seulement s'élever à la poupe de 10 pieds  $\frac{1}{2}$ , tandis qu'on vient de voir qu'elles s'élevoient à la proue de 20 pieds  $\frac{4}{11}$ . Cinq pieds de plus de vitesse dans le même Vaisseau ne diminueroient l'élevation des eaux que d'un demi-pied seulement; ce qui fait voir le peu de nécessité qu'il y a, naviguant vent arriere, de forcer de voiles, dans la vue seule de fuir les lames: il suffit d'en porter une quantité suffisante, pour donner au Vaisseau une vitesse de 15 pieds par seconde, ou un peu plus.

De la plus grande elevation des eaux qui, par ces motifs, doit avoir lieu à la proue, on déduit clairement que la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité qui correspond à la partie de l'avant du Navire, doit être plus grande que celle qui correspond à la partie de l'arriere; ou, comme ces hauteurs dépendent des largeurs du Navire à ses extrémités, on voit conséquemment la nécessité absolue que l'avant soit plus renflé, ou plus volumineux que l'arriere. Les Marins ont toujours pratiqué ceci, contre le vœu général des Géometres, qui n'ont cessé de demander des proues aiguës pour faire marcher le Vaisseau avec plus de vitesse; sans réfléchir que ces proues pouvoient occasionner la ruine des Bâtimens, sans peut-être leur donner la supériorité de marche qu'ils cherchoient à leur procurer. Enfin on termine ce Livre, en traitant de l'endroit où il convient de mettre le fort, ou la plus grande largeur du Vaisseau, & de la figure que doivent avoir ses couples, pour obtenir également la plus grande perfection possible dans les mouvements de tangage.

Le cinquieme & dernier Livre de l'Ouvrage, contient une récapitulation de tout ce qui a été dit dans les Livres précédents, mais sans y employer aucun calcul analytique, afin de rendre notre



Ouvrage d'une utilité plus générale, en le mettant, autant qu'il est possible, à la portée des Marins. Le Chapitre premier traite de la force des Vaisseaux, de l'échantillon des bois qui entrent dans leur construction, & des dimensions principales avec lesquelles ils doivent être construits. On y fait voir la foiblesse avec laquelle les Vaisseaux sont construits, & la force démesurée qu'on donne aux Frégates, sans faire attention que les Vaisseaux sont à proportion beaucoup plus surchargés d'artillerie. On donne des regles pour une construction bien proportionnée ; & on finit en donnant la méthode pour régler les épaisseurs, le poids & les forces des bois, lors même qu'ils seroient de différentes qualités ou especes.

Le Chapitre II traite de la grandeur des Vaisseaux : on fait voir qu'on les a augmentés, depuis quelque temps, sans une grande nécessité ; & on expose les avantages qui peuvent résulter de l'une & l'autre proportion. On enseigne la maniere de leur donner les dimensions convenables à l'artillerie qu'ils doivent porter. Delà on infere combien il seroit à souhaiter que les pieces d'artillerie fussent courtes & légères, non-seulement pour que le service en fût plus prompt & plus commode ; mais encore pour soulager les Navires, pour leur plus grande solidité & leur plus grande durée.

Le Chapitre III s'étend sur la qualité de porter la voile, & l'on y rappelle ce qu'on a dit précédemment. On met en évidence l'erreur dans laquelle on tomberoit, en augmentant les appareils des grands Vaisseaux, comme l'ont prétendu quelques Marins spéculatifs, par la seule raison que leur stabilité est plus grande pour porter la voile. On recherche aussi la variation qui doit arriver dans cette même qualité, lorsqu'on fait varier quelqu'une des dimensions, le poids ou la coque du Vaisseau ; & on éclaircit le tout par les exemples nécessaires.

Le Chapitre IV traite de la marche & du rhumb de vent que suivent les Vaisseaux ; mais, comme les formules dont on a déduit les démonstrations sont très-complicquées, on tâche d'expliquer le

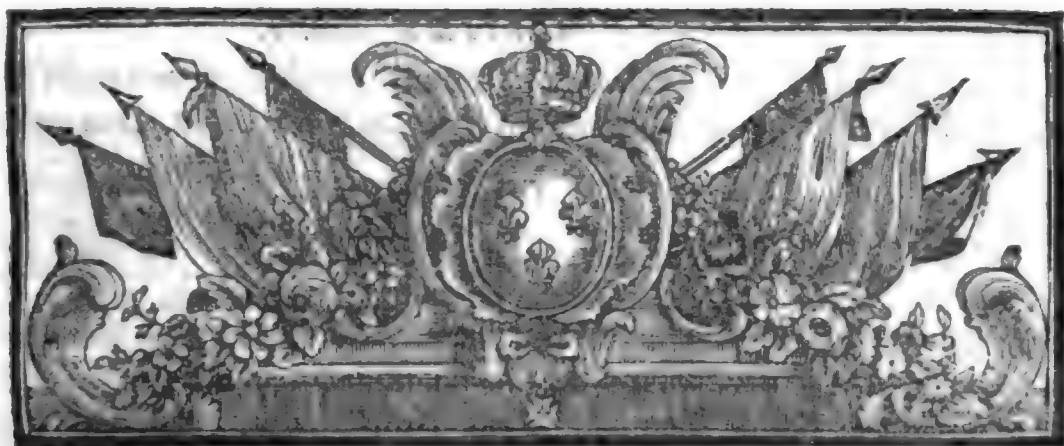
tout par des constructions géométriques, qui sont d'une intelligence très-facile. Le Chapitre V s'étend sur le manège du Vaisseau ; on explique toutes les forces dont l'action contribue à cet effet, & les avantages qui résultent de placer les mâts convenablement. Enfin le Chapitre VI traite du roulis & du tangage : on apporte différents exemples, & l'on indique de nouveau les attentions nécessaires pour adoucir ces balancements.

Si sur le tout on a soin de consulter la pratique, on verra clairement, dans tous les cas, sa correspondance parfaite avec notre théorie. C'est l'unique moyen d'en juger sainement, & de s'assurer de la vérité des principes sur lesquels elle est fondée.

## A V E R T I S S E M E N T.

*LES nombres que l'on trouve entre deux parenthèses, dans plusieurs endroits de cet Ouvrage, sont destinés à indiquer à quel numéro du Livre il faut aller chercher la proposition dont le Lecteur doit se rappeler la démonstration dans cet endroit. On indique aussi le Volume, lorsque le renvoi n'appartient pas à celui où se fait la citation. A l'égard des numéros, ils sont au commencement des propositions dans le premier Volume, & au commencement des à-linéa dans le second.*

*Pd.*



EXAMEN MARITIME,  
THÉORIQUE ET PRATIQUE,

OU

TRAITÉ DE MÉCHANIQUE,

*Appliqué à la Construction & à la Manœuvre des Vaisseaux  
& autres Bâtimens.*

---

LIVRE PREMIER.

DE LA MÉCHANIQUE.

---

CHAPITRE PREMIER.

*Définitions, Axiomes, & Principes du Mouvement.*

DÉFINITION I.

(1.) **L**E *Lieu d'un corps* est sa situation dans l'univers, ou la partie de l'espace immobile qu'il occupe. Nous en avons tous une idée claire, distincte & simple; quelles que soient les expressions qu'on emploie pour en donner une définition, on ne peut en rendre

l'intelligence plus facile ; il semble , au contraire , qu'on en rend l'idée moins distincte. \* On le distingue en *Lieu absolu* , & en *Lieu relatif*.

#### D É F I N I T I O N I I.

(2.) Le *Lieu absolu* est celui qu'occupe un corps par rapport à tout l'univers , sans aucune relation aux lieux des autres corps. Le *Lieu relatif* est celui qu'occupe un corps , eu égard aux lieux des autres corps. Dans un Navire en mouvement , les chambres & les mâts occupent le même lieu par rapport au Navire , mais non par rapport au rivage , ou à la terre : ainsi on dit que le lieu relatif des chambres & des mâts est toujours le même , mais non leur lieu absolu , parce qu'en effet il change par rapport à l'univers.

#### D É F I N I T I O N I I I.

(3.) Le *Mouvement* est le transport d'un corps d'un lieu à un autre , ou son changement continuel de lieu. Ainsi on dit qu'un corps se meut ou est en mouvement , lorsqu'il passe d'un lieu à un autre , ou qu'il change continuellement de lieu. On dit , au contraire , qu'un corps est en repos , lorsqu'il reste constamment dans le même lieu.

#### D É F I N I T I O N I V.

(4.) De même que le lieu peut être absolu ou relatif , le mouvement peut aussi être absolu ou relatif. Lorsque le lieu , par rapport auquel le mouvement s'exécute , est absolu , le mouvement est aussi absolu , & si le lieu étoit relatif , le mouvement le seroit aussi. Ainsi , un mouvement absolu peut être un repos relatif. Les chambres & les mâts d'un Navire ont un mouvement absolu , lorsqu'il se meut ; mais ils sont en repos à l'égard du Navire.

#### D É F I N I T I O N V.

(5.) Si le corps se meut en se conservant toujours dans une même ligne droite , on appelle cette ligne la *Direction du Mouvement*.

---

\* Cette définition du *Lieu* est très-philosophique , elle est entièrement conforme à notre manière de concevoir ; mais il n'a pas tenu aux Métaphysiciens d'embrouiller cette idée à force de distinctions. Nous ne suivrons point leur exemple , & par conséquent nous nous dispenserons d'exposer toutes les rêveries qu'ils ont débitées à ce sujet. Nous ferons seulement observer , en passant , que toutes les idées dont le sujet s'apperoit par une simple opération de l'esprit , comme l'idée de l'Espace , de la Matière , du Mouvement , &c ne peuvent que s'obscurcir , lorsqu'on y applique le raisonnement ; ou du moins il semble que la perception en devient moins distincte.

## D É F I N I T I O N V I.

(6.) On appelle *Vitesse* la promptitude ou célérité avec laquelle s'exécute le mouvement d'un corps ; & on dit qu'un corps a plus ou moins de vitesse , selon qu'il se meut avec plus ou moins de promptitude ou célérité.

## D É F I N I T I O N V I I.

(7.) Comme la vitesse dépend du mouvement , qui peut être absolu, ou relatif, il s'ensuit que la vitesse peut aussi être absolue, ou relative. Si le mouvement est absolu, ou s'il se fait par rapport à un lieu absolu, la vitesse est dans ce cas absolue ; & si le mouvement se faisoit à l'égard d'un lieu relatif, la vitesse seroit relative. Ainsi, une vitesse absolue peut être un repos relatif, ou peut n'exprimer aucune vitesse relative. Si  $V$  représente la vitesse absolue du corps  $A$ , &  $u$  celle du corps  $B$  dans la même direction ; la vitesse relative de ces deux corps sera  $V \mp u$ . Le signe négatif est pour le cas où les deux corps se meuvent vers la même partie ; & le positif pour celui où ils se meuvent en sens contraire, ou vers des parties opposées.

## D É F I N I T I O N V I I I.

(8.) Le mouvement est dit *uniforme*, lorsque la vitesse avec laquelle le corps se meut, est toujours la même. On l'appelle *accélééré*, lorsque la vitesse va toujours en augmentant ; & *retardé*, quand elle va en diminuant.

## D É F I N I T I O N I X.

(9.) On appelle *Espace parcouru* le chemin que le corps fait pendant son mouvement. Cet espace peut être en ligne droite, ou en ligne courbe, selon la nature des forces qui agissant sur le corps, l'obligent à se mettre en mouvement, & le modifient, comme on le dira ci-après.

## D É F I N I T I O N X.

(10.) Si le mouvement est absolu, l'espace parcouru le sera aussi, & il sera relatif, si le mouvement est relatif. Soit  $E$  l'espace parcouru par le corps  $A$ , &  $e$  celui parcouru par le corps  $B$  dans une même ligne ou direction ; on aura  $E \mp e$  pour l'espace relatif. Le signe  $-$  est pour le cas où les corps se meuvent vers la même partie ; & le signe  $+$  pour celui où ils se meuvent en sens contraire, ou vers des parties opposées.



## D É F I N I T I O N X I.

(11.) On appelle *Masse* la quantité de matiere dont un corps est composé. On dit qu'un corps a plus ou moins de masse, selon qu'il entre plus ou moins de matiere dans sa composition.

## D É F I N I T I O N X I I.

(12.) Un corps qui, dans toutes ses parties, renferme des quantités égales de matiere, sous des volumes égaux, est dit également ou uniformément dense; & si deux ou plusieurs corps renferment la même masse sous des volumes égaux, on dit qu'ils sont de même densité. Un corps est dit plus dense qu'un autre, lorsqu'il renferme plus de masse sous le même volume, ou lorsque, sous un moindre volume, il renferme la même quantité de masse. Ainsi, les densités de deux corps sont comme leurs masses sous des volumes égaux; ou en raison inverse des volumes, sous des quantités égales de masse.

## D É F I N I T I O N X I I I.

(13.) La force qu'on imprime à un corps quelconque, est l'action qu'on exerce sur lui pour le faire sortir de l'état dans lequel il se trouve, soit pour le faire passer de l'état de repos dans celui de mouvement, selon une direction quelconque, soit pour le faire passer d'un mouvement à un autre plus ou moins grand, dans la direction suivant laquelle il se meut. Quelle que soit cette force, on l'appelle *Puissance*; elle peut être constante ou variable, positive ou négative.

## D É F I N I T I O N X I V.

(14.) La *Force innée* de la matiere, est la propriété qu'ont les corps de résister au changement d'état de repos, ou de mouvement, dans lequel ils se trouvent.

*what* Un corps qui est en repos, ne peut être mis en mouvement par une force, quelle qu'elle puisse être, sans qu'on n'éprouve l'action d'une autre force opposée, qui provient du corps, de quelque maniere que ce soit. La force motrice ne pourroit exercer son action sans cette résistance; car sur quoi auroit-elle à s'exercer? Dans cette supposition, le corps se mettroit en mouvement par lui-même, sans le secours d'aucune force; ce qui est impossible. Pareillement, on ne peut augmenter ou diminuer le mouvement d'un corps, sans que la force qui opere ce changement n'éprouve l'effet d'une résistance qui

qui s'oppose à son action, & cela par les mêmes raisons. L'expérience manifeste encore plus clairement l'existence de cette force: il ne faut que pousser ou tirer un corps, pour sentir une action semblable à celle qu'exerceroit une force opposée quelconque: quelle que soit la cause dont cette force provienne, & quelle que soit la manière dont elle agit, il est certain qu'elle existe, & cela nous suffit pour l'admettre comme principe. *Newton* a donné à cette force le nom de *Force d'inertie*, ou *d'inaction*; \* mais on avertit que ce nom ne lui convient proprement que dans le cas où le corps passe du repos au mouvement, parce qu'il résiste à prendre celui-ci, ou bien lorsqu'il s'agit d'augmenter le mouvement que le corps auroit déjà; mais non dans le cas où le corps étant en mouvement, une force quelconque agiroit pour le retenir: la matière résiste alors à diminuer son mouvement, & par conséquent, le nom de *Force d'inaction* ne convient nullement à cette résistance. En général, la propriété de cette force innée est de résister au changement de l'état dans lequel se trouve le corps: c'est une résistance effective dans le cas où une force agit sur le corps, pour augmenter son mouvement; mais au contraire c'est une impulsion, quand quelque force agit pour diminuer le même mouvement.

#### D É F I N I T I O N X V.

(15.) La *Quantité de mouvement* est le produit de la masse en mouvement par sa vitesse.

Le mouvement d'un corps consistant dans le transport de sa masse, il est évident que plus la masse sera grande, plus le mouvement sera grand. Il est encore évident que le mouvement sera d'autant plus grand, que la vitesse avec laquelle le corps se meut sera plus grande. La *Quantité de mouvement* est donc en raison composée de la masse du corps & de sa vitesse; c'est-à-dire, comme le produit  $Au$ ,  $A$  désignant la masse, &  $u$  la vitesse.

#### A X I O M E I.

(16.) Tous les corps persévèrent dans leur état de repos ou de

---

\* Les Géomètres & les Physiciens attachent à l'expression *Force d'inertie*, dont ils se servent, la même idée que notre Auteur à celle de *Force innée*. Cette dernière expression nous paroît cependant plus exacte, & , par cela, préférable. Nous avertissons les Commencants de ne pas confondre la *Force innée* avec la *Pesanteur*; celle-ci n'agit que dans une direction, au lieu que la *Force innée* agit dans toutes les directions.

mouvement uniforme, dans la direction, ou ligne, suivant laquelle ils sont dirigés lorsqu'ils commencent à se mouvoir, à moins que quelque force, ou puissance, ne les oblige à changer d'état. Un corps ne peut par lui-même se déterminer au mouvement, ou produire une force quelconque pour se mouvoir, s'il est en repos : au contraire, ( 14. ) il résiste au mouvement qu'on voudroit lui imprimer, en vertu de sa Force innée, ou d'inertie. Il ne peut de même, quoiqu'il soit en mouvement, produire aucune force dans quelque direction que ce soit; son inertie le conserve dans le même état, sans augmenter ni diminuer sa vitesse, & par la même raison, sans le détourner de la direction suivant laquelle il a commencé à se mouvoir : il doit donc persévérer dans son état de repos, ou de mouvement uniforme, dans la direction, ou ligne, suivant laquelle il a été dirigé dès le commencement.

## C O R O L L A I R E.

( 17. ) Il suit de là qu'un corps ne se mouvra d'un mouvement accéléré, ou retardé, que parce qu'une puissance quelconque agira sur lui : cette force agira positivement, ou suivant la direction du mouvement du corps, dans le cas du mouvement accéléré; & elle agira, au contraire, négativement, ou dans une direction opposée à celle que suit le corps, dans le cas du mouvement retardé. Ainsi, il n'y a de différence entre le mouvement accéléré & le retardé, qu'en ce que l'action de la puissance agit positivement dans le mouvement accéléré, & qu'elle agit négativement dans le mouvement retardé; ou qu'en ce que la même puissance est positive ou négative.

## A X I O M E I I.

( 18. ) La variation, ou la différentielle, du mouvement, est toujours proportionnelle au produit de la puissance dont elle est l'effet, par le temps qu'a duré son action; & cette variation se fait dans la direction suivant laquelle la puissance agit. Si la puissance  $\alpha$ , agissant pendant la différentielle de temps  $dt$ , altere la vitesse qu'auroit le corps  $A$  de la différentielle  $du$ , de sorte que la variation, ou la différentielle, du mouvement soit  $Adu$ , une autre puissance  $2\alpha$ , produira la variation, ou différentielle, du mouvement  $2Adu$ . Car, par la supposition, la seule puissance  $\alpha$  produit la différentielle  $du$ , l'autre puissance  $\alpha$  produira donc aussi une nouvelle différentielle  $du$  égale à la première; par conséquent, la somme des deux différentielles est  $2du$ , & la variation, ou la différentielle, du mouvement

sera  $2 A du$ . On prouvera de même qu'une puissance  $3 a$  produira dans le mouvement la différentielle  $3 A du$ ; & ainsi de suite. Pareillement les puissances  $\frac{1}{2} a$ ,  $\frac{1}{3} a$ , &c. produiront, dans le mouvement du corps, les différentielles  $\frac{1}{2} A du$ ,  $\frac{1}{3} A du$ , &c. Donc les variations, ou différentielles, du mouvement sont toujours proportionnelles à la puissance qui les produit.

D'un autre côté, puisque la différentielle  $du$  de la vitesse est plus ou moins grande, selon que le temps  $dt$ , pendant lequel la puissance agit, est plus ou moins grand, il en sera de même de la différentielle  $A du$  du mouvement. Donc cette variation, ou différentielle, sera en raison composée de la puissance  $a$ , & du temps  $dt$ , ou comme le produit  $a dt$ . Quant à la direction de cette différentielle du mouvement, il est évident, par le premier Axiome, qu'elle est la même que celle de la puissance.

C O R O L L A I R E.

(19.) Puisque  $A du$  est proportionnelle à  $a dt$ , il s'ensuit qu'on aura  $A du = a dt$ .

S C O L I E I.

(20.) Quoique jusqu'ici nous n'ayons encore établi que la proportionnalité entre  $A du$  &  $a dt$ , on peut cependant former une égalité parfaite entre ces deux quantités; car, quoique la puissance puisse être plus ou moins grande, on peut diminuer ou augmenter proportionnellement la différentielle  $dt$ ; de manière qu'elle soit en raison inverse de la puissance  $a$ . On trouve ensuite, par l'expérience, la vraie relation entre ces quantités.

S C O L I E II.

(21.) Il y a des Auteurs qui mettent en doute la proportionnalité entre la force, ou la puissance, agissante & la différentielle de la vitesse. Il paroît cependant que, pour se convaincre de l'évidence de ce principe, il suffit de considérer, comme nous l'avons dit, que, par puissance double, on n'entend autre chose qu'une puissance qui agit précisément comme le feroient deux puissances simples, la seconde égale à la première. Le fondement du doute de ces Auteurs est que nous ignorons la nature de la cause, & la manière dont elle agit. Nous nous dispenserons d'entrer dans l'examen de cette discussion, qui nous paroît d'autant moins nécessaire, que

ces mêmes Auteurs arrivent, quoique par une voie différente, aux équations mêmes que nous avons données, qui sont la base de toute la Méchanique. Ils prétendent que la connoissance de la puissance doit résulter de ses effets; mais que les effets ne peuvent se conclure par la puissance impulsive déterminée. Ce raisonnement n'est que spécieux, nous en ferons voir les défauts.\*

### AXIOME III.

(22.) L'action est égale à la réaction, ou les actions mutuelles de deux corps l'un sur l'autre sont égales, & dans des directions opposées. Un corps ne peut pousser ou choquer un autre corps, sans être, en même temps, choqué ou poussé par celui-ci, avec la même force dans le sens opposé. Si un agent quelconque pousse un obstacle avec une certaine force, celui-ci repousse l'agent en sens contraire avec la même action. La même chose arrive si l'agent attire un obstacle, il en est également attiré avec une force égale dans une direction contraire. La vérité de cet Axiome est confirmée journellement par l'expérience.

### PROPOSITION I.

(23.) *Si un corps se meut uniformément, ou avec une vitesse uniforme, les espaces parcourus sont entre eux comme les temps employés à les parcourir*

La vitesse du corps n'augmentant ni ne diminuant, il parcourra toujours le même espace dans le même temps; il parcourra donc un espace double dans un temps double, un espace triple dans un temps triple, & ainsi de suite. Donc les espaces parcourus sont toujours dans la raison des temps employés à les parcourir.

### PROPOSITION II.

(24.) *Si un corps se meut uniformément, avec des vitesses différentes, les espaces qu'il parcourt en temps égaux, sont entre eux comme les vitesses.*

Puisque la plus grande vitesse consiste dans le plus grand espace parcouru dans le même temps, il s'ensuit que si un corps parcourt un certain espace avec une certaine vitesse, il parcourra un espace double avec une vitesse double, un espace triple avec une vitesse triple, & ainsi de suite. Donc les espaces parcourus sont entre eux comme les vitesses.

---

\* Voyez l'Encyclopédie, Articles Accélération, Cause, & Force; & le Traité de Dynamique de M. d'Alembert, Art. 22 & 158.



PROPOSITION III.

(25.) Les espaces parcourus par des corps qui se meuvent uniformément, sont en raison composée des vitesses avec lesquelles ils sont parcourus, & des temps employés à les parcourir.

Soient deux corps  $A$  &  $B$ , qui se meuvent uniformément, le premier, avec la vitesse  $u$ , parcourant l'espace  $a$  pendant le temps  $t$ ; & le second, avec la vitesse  $v$ , parcourant l'espace  $b$  pendant le temps  $T$ . Puisque les espaces parcourus, en temps égaux, sont entre eux comme les vitesses, nous aurons l'espace parcouru par le corps  $B$  dans le temps  $t$  de la marche du corps  $A$  par cette proportion,  $u : v :: a : \frac{a}{v}$ . Mais nous venons de voir aussi que les espaces parcourus avec des vitesses égales, sont en raison des temps, on aura donc  $t : T :: \frac{a}{v} : b$ , d'où l'on tire  $a T v = b t u$ , & par conséquent  $a : b :: t u : T v$ : c'est-à-dire que les espaces parcourus sont en raison composée des temps & des vitesses.

COROLLAIRE I.

(26.) Si l'on divise l'équation  $a T v = b t u$  par le produit  $T v . t u$ , on aura  $\frac{a}{t u} = \frac{b}{T v}$ , dans laquelle si nous faisons  $\frac{b}{T v} = 1$ , en supposant que les quantités  $b$ ,  $T$ ,  $v$  soient constantes, nous aurons l'équation  $1 = \frac{a}{t u}$ , qui donne  $u = \frac{a}{t}$ . Donc la vitesse d'un corps est en raison directe de l'espace parcouru, & en raison inverse du temps employé à le parcourir.

COROLLAIRE II.

(27.) De la même équation on tire pareillement  $t = \frac{a}{u}$ ; c'est-à-dire, que le temps dans lequel un corps parcourt l'espace  $a$ , est en raison directe de cet espace, & en raison inverse de la vitesse avec laquelle il le parcourt.

COROLLAIRE III.

(28.) Si l'on exprime le temps  $t$  en secondes, & si l'on en prend une pour l'unité de temps, dans le cas où  $t = 1$ , on aura  $u = a$ ; c'est-à-dire que la vitesse est égale à l'espace parcouru pendant une seconde de temps. Il suit de là que si l'on exprime le temps en secondes, l'espace parcouru pendant une seconde de temps sera la mesure de la vitesse.

## COROLLAIRE I V.

(29.) Le mouvement accéléré, ou retardé, peut être regardé comme uniforme pendant un instant, ou pendant une différentielle de temps  $d t$ ; car, pendant cet instant, la variation de la vitesse, étant une quantité différentielle, peut être regardée comme nulle, ou égale à zéro par rapport à la vitesse acquise & finie  $u$ . Si donc  $d a$  représente la différentielle de l'espace parcouru pendant cet instant  $d t$ , nous aurons (26.)  $u = \frac{d a}{d t}$ , & par conséquent  $d a = u d t$ .

## PROPOSITION I V.

(30.) Lorsqu'un corps se meut d'un mouvement accéléré, ou retardé, la quantité dont sa vitesse à chaque instant de sa course, surpasse sa vitesse initiale, ou en est surpassée, est toujours  $= \frac{1}{A} \int a d t$ .

Soit  $V$  la vitesse initiale du corps, c'est-à-dire, celle avec laquelle il se meut au premier instant de l'action, ou du temps  $t$ ; en intégrant l'équation  $\frac{a d t}{A} = d u$  (18.) nous aurons  $\frac{1}{A} \int a d t = u - V$ , \* c'est-à-dire que la quantité dont la vitesse actuelle du corps surpasse sa vitesse initiale, ou en est surpassée, est toujours  $= \frac{1}{A} \int a d t$ .

## COROLLAIRE I.

(31.) Si la puissance  $a$  étoit constante, on auroit  $\frac{a t}{A} = u - V$ ; c'est-à-dire, que la quantité dont la vitesse actuelle du corps surpasse sa vitesse initiale, ou en est surpassée, est en raison composée des raisons directes de la puissance & du temps, & de la raison inverse de la masse.

## COROLLAIRE II.

(32.) Si  $V = 0$ , c'est-à-dire, si le corps étoit en repos lorsque

\*  $u$  représente la vitesse que prend le corps en vertu de la puissance  $a$  qui est accélératrice ou retardatrice;  $d u$  en est la différentielle: donc  $\int d u = u + C$ ,  $C$  marquant une constante qui complète l'intégrale; par conséquent,  $\frac{1}{A} \int a d t = u + C$ . Mais lorsque la puissance  $a$  n'agit point, c'est-à-dire lorsqu'elle est égale à zéro, on a  $u = V$ , & l'intégrale  $\frac{1}{A} \int a d t = 0$ : donc on a, dans ce cas,  $u + C$ , ou  $V + C = 0$ , ce qui donne  $C = -V$ . Substituant cette valeur de  $C$  dans l'équation  $\frac{1}{A} \int a d t = u + C$ , on a  $\frac{1}{A} \int a d t = u - V$ , comme l'Auteur l'a trouvé.

la puissance  $a$  a commencé son action, ou s'il commençoit sa course du repos, on auroit  $\frac{1}{A} \int a dt = u$  : & si  $a$  étoit constante, on auroit  $\frac{a t}{A} = u$ .

COROLLAIRE III.

(33.) Si, au contraire, le corps, après avoir été mis en mouvement, parvient à l'état de repos, comme il peut arriver dans le mouvement retardé, on aura  $u = 0$  : donc  $\frac{a t}{A} = -V$  : ou, dans ce cas, en changeant le signe de la puissance, à cause que le mouvement est retardé,  $\frac{a t}{A} = V$ .

COROLLAIRE IV.

(34.) La vitesse acquise dans le mouvement accéléré qui commence du repos est  $u = \frac{a t}{A}$ , & la vitesse entièrement perdue dans le mouvement retardé est  $V = \frac{a t}{A}$  : donc ces vitesses seront égales, si des puissances égales  $a$  agissent pendant le même temps  $t$  sur des masses égales  $A$ .

PROPOSITION V.

*Since  $\frac{1}{A} \int a dt = u$*

(35.) L'espace parcouru par un corps, à compter du premier instant de son mouvement, est  $= Vt + \frac{1}{A} \int (dt \int a dt)$ .

*$\therefore \frac{1}{A} \int a dt = u$   
 $= \frac{da}{dt}$*

Puisque  $u = \frac{da}{dt}$  (29.) on aura donc (30.)  $\frac{1}{A} \int a dt = \frac{da}{dt}$  :  $V$  ; d'où l'on tire  $\frac{da}{dt} = V + \frac{1}{A} \int a dt$ , ou  $da = V dt + \frac{dt}{A} \int a dt$  : & en intégrant,  $a = Vt + \frac{1}{A} \int (dt \int a dt)$  ; c'est-à-dire que l'espace parcouru par le corps, à compter du premier instant du mouvement, est  $= Vt + \frac{1}{A} \int (dt \int a dt)$ .

COROLLAIRE I.

(36.) Si la puissance  $a$  est constante, on aura  $a = Vt + \frac{a t^2}{2A}$ .

COROLLAIRE II.

(37.) Si le corps commençoit sa course du repos, alors on auroit  $V = 0$ , & par conséquent  $a = \frac{1}{A} \int (dt \int a dt)$  ; ou, si la force, ou

puissance  $a$  étoit constante,  $a = \frac{u^2}{2A}$  : c'est-à-dire que les espaces parcourus sont alors comme les quarrés des temps employés à les parcourir; & réciproquement, si les espaces parcourus sont comme les quarrés des temps, la force, ou puissance accélératrice, sera constante.

## COROLLAIRE III.

(38.) De l'équation  $u = \frac{at}{A}$  trouvée, Art. 32. on tire  $a = \frac{Au}{t}$ ; substituant cette valeur dans la dernière équation, on aura  $a = \frac{1}{2}tu$ ; c'est-à-dire que les espaces parcourus depuis le commencement du mouvement, sont en raison composée des temps & des vitesses acquises.

## COROLLAIRE IV.

(39.) L'espace parcouru par un corps qui se meut avec une vitesse uniforme  $u$ , pendant le temps  $t$ , est (26.)  $a = tu$ : donc l'espace parcouru par un corps avec une vitesse uniforme, est double de l'espace parcouru dans le même temps par un mouvement accéléré, qui commence du repos, lorsque la vitesse acquise, dans celui-ci, est devenue la même que la vitesse uniforme.

## COROLLAIRE V.

(40.) Dans le mouvement accéléré qui commence du repos, la puissance  $a$  étant supposée constante, on a  $a = \frac{u^2}{2A}$ ; & dans le retardé,  $a = Vt - \frac{u^2}{2A}$ ; mais si le corps qui se meut d'un mouvement retardé, parvient au repos, comme dans ce cas  $V = \frac{u}{A}$  (34.), on aura aussi  $a = \frac{u^2}{A} - \frac{u^2}{2A} = \frac{u^2}{2A}$ . Donc l'espace parcouru avec un mouvement accéléré qui commence du repos, & celui qui est parcouru dans le mouvement retardé qui arrive au repos, seront égaux, si les puissances  $a$  qui agissent dans les deux cas, sont égales & constantes, & si elles agissent dans le même temps  $t$  sur des corps égaux  $A$ .

## PROPOSITION VI.

(41.) L'espace parcouru par un corps depuis le commencement de sa course est  $= A \int \frac{u du}{A}$ .

Puisque (29.)  $\frac{da}{dt} = u$ , & que (19.)  $\frac{a dt}{A} = du$ , en multipliant

pliant ces deux équations l'une par l'autre, on aura  $\frac{a da}{A} = u du$ , ce qui donne  $da = \frac{A}{a} u du$ , & en intégrant  $a = A \int \frac{u du}{a} = \frac{A}{2} \int u du$ .

COROLLAIRE I.

(42.) Si la puissance  $a$  est constante, on aura  $a = \frac{A}{2} (u^2 - V^2)^*$ .

COROLLAIRE II.

(43.) Si le mouvement a commencé du repos, ou si  $V = 0$  alors on aura  $a = \frac{A u^2}{2}$ ; c'est-à-dire que lorsque la puissance  $a$  est constante, les espaces parcourus depuis le repos, sont entre eux comme les quarrés des vitesses.

PREMIER PRINCIPE D'EXPÉRIENCE.

(44.) L'expérience a appris que les corps pesants à de petites distances de la surface de la terre, parcourent, en tombant librement, depuis le premier instant de leur chute, des espaces qui sont entre eux comme les quarrés des temps employés à les parcourir.

COROLLAIRE I.

(45.) Il suit delà que la puissance, ou force, qui anime les corps pesants, dans le voisinage de la surface de la terre, & que nous nommons Gravité, est une force constante. (37.)

COROLLAIRE II.

(46.) Nous aurons donc, dans le cas des corps graves, dont la chute commence du repos,  $u = \frac{a t}{A}$ ,  $a = \frac{a t^2}{2A} = \frac{A u^2}{2}$ .

SECOND PRINCIPE D'EXPÉRIENCE.

(47.) On sait encore par l'expérience que tous les corps pesants, grands ou petits, parcourent, en tombant dans le voisinage de la surface de la terre, des espaces égaux en temps égaux.

---

\* Voyez la Note, page 62.



## COROLLAIRE I.

(48.) Si donc  $\alpha$  &  $\beta$  sont les puissances constantes qui animent les corps  $A$  &  $B$ , on aura, d'après l'expérience,  $\frac{\alpha t^2}{2A} = \frac{\beta t^2}{2B}$ , ou, parce qu'on suppose les temps égaux,  $\frac{\alpha}{A} = \frac{\beta}{B}$ . Donc  $\alpha : \beta :: A : B$ ; c'est-à-dire que dans les corps pesants, les puissances, ou gravités sont entre elles comme les masses.

## COROLLAIRE II.

(49.) On a vu ci-dessus que les densités sous des volumes égaux sont entre elles comme les masses (12.) ; il s'ensuit que les densités sont aussi comme les gravités. Ainsi on pourra exprimer la densité des corps pesants par le poids d'un pied cube de la matière qui les compose.

## COROLLAIRE III.

(50.) La quantité  $\frac{a}{A}$  étant toujours constante, nous pourrons mettre à sa place la constante  $\xi$  ; d'où l'on tirera, pour les corps pesants,  $u = \xi t$ ,  $a = \frac{1}{2} \xi t^2 = \frac{u^2}{2\xi}$  (46.).

## TROISIEME PRINCIPE D'EXPERIENCE.

(51.) L'expérience nous a aussi enseigné que l'espace que les corps graves parcourent dans le voisinage de la surface de la terre, en tombant verticalement depuis le repos, est à très-peu-près de 16 pieds anglais, dans la première seconde de leur chute.\*

## COROLLAIRE I.

(52.) Mesurant en secondes le temps de la chute des corps pesants, & en pieds les espaces parcourus, nous aurons, pour le cas où  $t = 1$ ,  $a = 16$  ; ce qui produit  $16 = \frac{1}{2} \xi$ , ou  $\xi = 32 = \frac{a}{A}$ . Cette valeur étant substituée dans les équations de l'Art. 50, les change en celles-ci,  $u = 32 t$ ,  $a = 16 t^2 = \frac{u^2}{64}$  : d'où l'on tire  $\sqrt{a} = 4 t = \frac{1}{8} u$ , &  $8 \sqrt{a} = u = 32 t$ .

\* Ce nombre répond à 15 pieds 0 pouc. 2 lig 8 p. français. Nous emploierons, avec l'Auteur, ce nombre quarrié, parce qu'il est très-commode dans le calcul. Le pied anglais est au pied français :: 811 : 864. Partant 864 pieds anglais font 811 pieds français ; ou le pied anglais contient 11 pouces, 3 lignes, 2 points du pied français.

COROLLAIRE II.

PLANC. 2.

(53.) Si, pour plus d'exactitude & de généralité, on représente par  $K$  l'espace que parcourt, pendant la première seconde de sa chute, un corps grave qui tombe verticalement depuis le repos, on aura  $K = \frac{1}{2} \xi$ , ou  $\xi = 2K$ . Cette valeur substituée dans les équations de l'Art. 50, les change en celles-ci,  $u = 2Kt$ ,  $a = Kt = \frac{u^2}{4K}$ ; d'où l'on tire  $\sqrt{a} = \frac{u}{2\sqrt{K}} = t\sqrt{K}$ , &  $2\sqrt{aK} = u = Kt$ .

S C O L I E.

(54.) On déterminera dans son temps le véritable espace que parcourent, pendant la première seconde de leur chute, les corps graves en tombant librement, & on verra que cet espace est d'un peu plus des 16 pieds anglais que nous avons indiqués. Cependant, comme la différence est petite, & qu'en la négligeant il n'en peut résulter une erreur considérable dans les calculs dont nous avons besoin, on peut faire constamment usage de ce nombre 16, qui facilite beaucoup les opérations, attendu qu'il est quarré.

CHAPITRE II.

*Du Mouvement composé.*

D É F I N I T I O N X V I.

(55.) **O**N appelle *Mouvement composé*, celui qui résulte de l'action de deux, ou d'un plus grand nombre de puissances qui agissent sur un corps, chacune dans des directions particulières.

P R O P O S I T I O N V I I.

(56.) Le mouvement d'un corps suivant une direction quelconque, n'est point altéré par l'action des puissances qui agiroient sur lui suivant d'autres directions quelconques; & à chaque instant le corps parcourt de petits espaces parallèles à chacune des directions.

FIG. 3.

Si l'on suppose le corps  $A$  sur un plan  $EF$ , il est clair qu'il peut se mouvoir sur ce plan dans la direction  $AG$ , & qu'en même temps le plan peut se mouvoir suivant  $EH$ ,  $GI$ , sans qu'un de ces mouvements trouble l'autre; parce qu'en ne supposant aucune puissance

PLANC. I.

qui trouble le mouvement du corps suivant  $AG$ , ce mouvement doit se continuer sans altération, en vertu de la force d'inertie. Ce qu'on dit ici de deux actions, ou mouvements, se peut dire d'un plus grand nombre; le raisonnement seroit toujours le même. Donc le mouvement d'un corps suivant une direction, ne peut s'altérer par l'action de puissances qui agiroient sur lui suivant d'autres directions quelconques; & à chaque instant le corps parcourt des espaces  $AG$ ,  $EH$ , parallèles à chacune de ces directions.

## PROPOSITION VIII.

Fig. 21

(57.) Si deux puissances agissent en même temps sur un corps  $A$ , l'une suivant la direction  $AE$ , & l'autre suivant la direction  $AF$ ; le corps marchera selon une direction moyenne, & décrira une ligne  $AGH$ , dont on déterminera l'équation en égalant les valeurs du même temps dans lequel le corps marcheroit librement suivant chacune des deux directions, ces valeurs étant fournies par la nature du mouvement suivant chaque direction.

Le corps, en quelque instant de son mouvement que ce soit, doit se mouvoir parallèlement à  $AE$ , en vertu de l'action de la première puissance, & parallèlement à  $EF$ , en vertu de l'action de la seconde; & il doit parcourir de petits espaces  $GI$ ,  $IH$ , égaux à ceux  $KE$ ,  $LF$ , qui sont les différentielles des espaces que chacune des puissances lui feroit parcourir dans le même temps, si elle agissoit seule. Mais la somme des espaces  $KE$  est l'abscisse  $AE$ , & la somme des espaces  $LF = IH$ , est l'ordonnée  $EH$ : donc si l'on tire de la nature du mouvement qui auroit lieu suivant chacune des directions, si chaque puissance agissoit séparément, la valeur du temps dans lequel le corps parcourroit librement chaque espace  $AE$ ,  $EH$ , & si l'on égale ces deux valeurs, attendu que le temps est le même, l'équation qui en résultera, sera celle de la ligne  $AGH$ , que le corps parcourt.

## EXEMPLE I.

(58.) Supposons que le mouvement du corps  $A$  soit composé de deux autres qui, pris séparément, eussent été uniformes, le premier se faisant dans la direction  $AE$ , & le second dans la direction  $AF$ . Exprimons par  $a$  les espaces parcourus suivant la première direction, & la vitesse par  $u$ ; exprimons aussi par  $b$  les espaces parcourus suivant la seconde direction, & la vitesse par  $v$ . Cela posé, nous aurons (27.)  $t = \frac{a}{u} = \frac{b}{v}$ , ce qui donne  $av = bu$ ; mais les mouvements étant uni-

formes, les vitesses sont constantes : cette équation appartient donc à la ligne droite \*. Ainsi, dans ce cas, le corps décrira une ligne droite, en vertu du mouvement composé qu'on lui aura imprimé.

EXEMPLE II.

(59.) Supposons maintenant que le mouvement suivant  $AE$  ne soit pas uniforme, mais qu'il soit produit par une puissance accélératrice constante ; dans ce cas, nous aurons (36.)  $a = Vt + \frac{at^2}{2A}$ , dans laquelle substituant  $t = \frac{b}{v}$ , & ordonnant, on a  $\frac{2Av^2}{a} - a - \frac{Vb}{v}$ , équation à la Parabole dont le parametre est  $\frac{2Av^2}{a}$  ( le corps décrira donc cette courbe en vertu du mouvement composé qu'il aura reçu. \*\*

COROLLAIRE I.

(60.) De là il suit qu'en vertu du mouvement composé, le corps parcourra la ligne  $AG$  dans le même temps qu'il eût employé à parcourir la droite  $AK$ , ou  $AL$ , s'il n'eût éprouvé que l'action d'une seule puissance.

COROLLAIRE II.

(61.) La direction  $AGH$  du mouvement composé est toujours dans le même plan que les directions  $AK$ ,  $AL$  des mouvements simples composants. Car si, par chaque point de la direction  $AI$ , on mène une parallèle à la direction  $AK$ , toutes ces parallèles composeront le plan dans lequel se trouvent les deux directions  $AK$ ,  $AL$  des mouvements composants ; & comme le corps doit toujours se trouver sur ces parallèles, sans pouvoir jamais s'en écarter, (16.) il s'en-

\* Les deux variables  $a$  &  $b$  n'étant qu'au premier degré, l'équation est à la ligne droite, car toute équation du premier degré appartient toujours à cette ligne.

\*\* Cette équation appartient à la Parabole, parce qu'elle ne renferme que le quarré d'une des variables, sçavoir, celui de l'espace  $b$  que parcourroit le corps suivant  $AF$  dans le temps  $t$  ; l'autre variable, qui est l'espace  $a$  qu'il parcourroit suivant  $AE$  dans le même temps, étant au premier degré. (Voyez, pour la démonstration, l'excellent Cours de Mathématiques de M. Bezout, part. III, §. 387.) La quantité  $a - \frac{Vb}{v}$ , qui représente en général l'abscisse de cette Parabole,  $= a - Vt = \frac{at^2}{2A}$  (36.) l'espace parcouru par le corps  $A$ , en vertu de la force accélératrice constante  $a$  (37.). Cela est d'ailleurs évident, en considérant que  $a$  est l'espace total que parcourt le corps dans le temps  $t$ , en vertu de sa vitesse initiale  $V$ , & de la force accélératrice constante  $a$  ; & que  $Vt$  est l'espace qu'il parcourt dans le même temps  $t$ , en vertu seulement de sa vitesse initiale. Donc, &c. Si le corps étoit en repos, lorsqu'il reçoit l'action de la force accélératrice, alors  $V = 0$ , & l'équation devient  $\frac{2Av^2}{a} - a = b^2$ .

suit qu'il ne peut jamais sortir du plan qui passe par ces deux directions.

### COROLLAIRE III.

(62.) Si trois puissances agissent dans le même temps sur un corps, chacune suivant des directions particulières, la direction composée que prendra le corps, sera une ligne moyenne entre les trois directions; & l'équation de cette ligne se trouvera en égalant les valeurs du même temps, tirées de la nature du mouvement qu'auroit le corps, s'il marchoit librement suivant chacune de ces directions.

On voit clairement, sans qu'il soit nécessaire d'y insister, qu'on trouvera facilement la direction composée, dans le cas de trois puissances; car (61.) on trouvera d'abord la direction résultante de deux directions simples; & avec cette résultante & la troisième direction, on trouvera celle que suivra réellement le corps en vertu de ces trois puissances.

### COROLLAIRE IV.

(63.) Si les trois directions sont dans un même plan, la direction résultante se trouvera aussi dans ce plan. C'est une conséquence nécessaire de ce qui a été dit.

### COROLLAIRE V.

(64.) Ce qui a été dit au sujet de trois puissances, doit s'entendre également de quatre, de cinq, ou d'un plus grand nombre de puissances qui agiroient ensemble sur un même corps suivant des directions différentes.

### PROPOSITION IX.

(65.) La différentielle  $GH$  de l'espace que le corps  $A$  parcourt en vertu des deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$  qui l'animent suivant les directions  $AE$ ,  $AF$ , est  $= \frac{dt}{A} ((\int \alpha dt)^2 + (\int \beta dt)^2 \pm 2(\int \alpha dt)(\int \beta dt) \cos \Sigma)^{\frac{1}{2}}$ ;  $\Sigma$  exprimant l'angle  $EAF$  que forment les deux directions, & le rayon étant égal à l'unité.

Si du point  $G$  on abaisse sur  $EH$ , la perpendiculaire  $GN$ , on aura, par les Elements de Géométrie,  $NI = GI \cos \Sigma$ , &  $GH^2 = GI^2 + IH^2 \pm 2NI \times IH = GI^2 + IH^2 \pm 2IH \cdot GI \cos \Sigma$ . Le signe  $+$  étant pour le cas où l'Angle  $EAF$  sera aigu, & le signe  $-$  pour le cas où il sera obtus. \*

\* Parce que l'angle  $EAF$  étant obtus, la perpendiculaire  $GN$  tombe en dedans du triangle  $GIH$ : au contraire, elle tombe en dehors, lorsque ce même angle est aigu. C'est le cas de la Figure.



Substituant maintenant dans cette équation les valeurs de  $GI = da = (35.) \frac{dt}{A} \int \alpha dt$ , & de  $IH = db = \frac{dt}{A} \int \beta dt$ , on aura  $GH^2 = \frac{dt^2}{A^2} (\int \alpha dt)^2 + \frac{dt^2}{A^2} (\int \beta dt)^2 \pm \frac{2dt^2}{A^2} (\int \alpha dt)(\int \beta dt) \cos \Sigma$ , & par conséquent  $GH = \frac{dt}{A} ((\int \alpha dt)^2 + (\int \beta dt)^2 \pm 2 (\int \alpha dt)(\int \beta dt) \cos \Sigma)^{\frac{1}{2}}$ .

S C O L I E I.

(66.) Dans tout le cours de cet Ouvrage nous exprimerons le rayon, ou sinus total, par l'unité, afin de simplifier le calcul.

C O R O L L A I R E I.

(67.) Si l'angle  $EAF = \Sigma$  étoit  $= 0$ ; c'est-à-dire, si les deux directions  $AE$ ,  $AF$ , concouroient ensemble de manière à ne former qu'une seule & même direction, alors  $\cos \Sigma = 1$ , & la valeur de  $GH$  devient  $= \frac{dt}{A} ((\int \alpha dt)^2 + (\int \beta dt)^2 \pm 2 (\int \alpha dt)(\int \beta dt))^{\frac{1}{2}} = \frac{dt}{A} \int dt (\alpha \pm \beta)$ .

C O R O L L A I R E II.

(68.) Si, outre cette condition, on avoit  $\alpha = \beta$ , on auroit  $GH = \frac{2dt}{A} \int \alpha dt$ , pour le cas où l'angle  $GIH$  seroit obtus; c'est-à-dire, lorsque les deux puissances seroient dirigées dans le même sens; &  $GH = \frac{dt}{A} \int dt. 0 = 0$ , pour le cas où l'angle  $GIH$  seroit aigu, ou que les deux puissances seroient dirigées en sens contraires.

C O R O L L A I R E III.

(69.) Dans ce dernier cas, le corps restera donc sans mouvement.

C O R O L L A I R E IV.

(70.) Si le corps reste sans mouvement, ce sera parce que des puissances égales agissent dans des directions opposées.

S C O L I E II.

(71.) De même qu'on a trouvé la valeur de  $GH$ , lorsque le corps n'est soumis qu'à l'action de deux puissances, on la trouvera également lorsqu'il y en aura trois, ou un plus grand nombre.

D É F I N I T I O N XVII.

(72.) La *décomposition du mouvement* est la division qu'on en fait,

PLANC. I.

en supposant qu'il procède de différentes actions, quoique dans la réalité il ne procède que d'une seule, ou d'un moindre nombre que celui qu'on suppose.

## PROPOSITION X.

FIG. 3.

(73.) Si l'on suppose que l'action d'une puissance  $a$  sur un corps  $A$ , suivant la direction  $AH$ , procède de l'action de deux autres puissances  $ma$ ,  $na$ , suivant les directions  $AE$ ,  $AF$ , de façon que l'effet de ces deux puissances soit égal à celui qui résulte de la seule puissance  $a$ ; ces puissances  $a$ ,  $ma$  &  $na$ , seront entre elles comme les droites  $AH$ ,  $AE$  &  $AF$ , qui sont déterminées par les droites  $HE$ ,  $HF$  parallèles aux directions  $AE$ ,  $AF$ ;  $m$  &  $n$  exprimant deux quantités constantes.

Car si deux puissances  $ma$  &  $na$  agissant séparément sur le corps  $A$  suivant les directions  $AE$ ,  $AF$ , sont telles que, par leurs actions séparées, l'une conduise le corps de  $A$  en  $E$ , & l'autre de  $A$  en  $F$ , dans le même temps; il est évident que, par leurs actions réunies, elles le conduiroient, dans le même temps, de  $A$  en  $H$ : (57.) or c'est précisément l'effet que produit la seule puissance  $a$ , agissant dans la direction  $AH$ . Mais on a (35.)  $AH = \int (\frac{d^2}{A} f a dt)$ ,  $AE = \int (\frac{d^2}{A} f m a dt)$  &  $AF = \int (\frac{d^2}{A} f n a dt)$ : donc les droites  $AH$ ,  $AE$  &  $AF$  seront entre elles comme  $\frac{d^2}{A} f a dt$ ,  $\frac{d^2}{A} f m a dt$  &  $\frac{d^2}{A} f n a dt$ ; ou comme 1  $m$  &  $n$ ; c'est-à-dire, comme  $a$ ,  $ma$  &  $na$ .

## COROLLAIRE I.

(74.) La puissance qui agit suivant  $AE$  fera donc  $= \frac{AE}{AH} a$ , & celle qui agit suivant  $AF$ , sera  $= \frac{AF}{AH} a$ .

## COROLLAIRE II.

(75.) Puisque dans le triangle  $AEH$ , les côtés  $AH$ ,  $AE$  &  $EH = AF$  sont entre eux comme les sinus des angles qui leur sont opposés; il s'ensuit que les puissances  $a$ ,  $ma$  &  $na$  seront aussi entre elles comme ces mêmes sinus.

## COROLLAIRE III.

(76.) La décomposition du mouvement étant arbitraire, on peut prendre

prendre comme on voudra les directions  $AE$ ,  $AF$ ; & tirant ensuite d'un point quelconque  $H$ , les paralleles  $HF$ ,  $HE$ , à ces directions; si alors on exprime par  $AH$  la puissance qui agit effectivement dans cette direction, les lignes  $AE$ ,  $AF$  exprimeront les deux puissances dans lesquelles elle se décompose, & qui agissant dans ces directions, produiroient le même effet.

PLANC. I.

PROPOSITION XI.

(77.) Si l'on suppose que l'action d'une puissance qui agit sur un corps  $A$  dans la direction  $AH$ , provienne de trois autres puissances, qui, agissant dans les directions  $AF$ ,  $AG$ ,  $AE$ , produiroient le même effet; ces quatre puissances seront entre elles comme les lignes  $AH$ ,  $AF$ ,  $AG$  &  $AE$ .

Fig. 4

Car si la puissance qui agit suivant  $AH$ , est représentée par la ligne même  $AH$ , on peut la concevoir décomposée en deux autres  $AF$ ,  $AI$ , qui produiroient le même effet (76.). La puissance qui agit suivant  $AI$ , peut l'être de même en deux autres  $AG$ ,  $AE$ , qui produiroient le même effet qu'elle. Ainsi la puissance  $AH$  sera décomposée en trois autres  $AF$ ,  $AG$ ,  $AE$ , qui, par leurs actions réunies, produiront le même effet que cette puissance seule. Donc ces quatre puissances seront entre elles comme les lignes  $AH$ ,  $AF$ ,  $AG$  &  $AE$ .

COROLLAIRE I.

(78.) Les trois directions  $AF$ ,  $AG$ ,  $AE$ , étant arbitraires (76.), elles peuvent se prendre comme on voudra; & tirant d'un point quelconque  $H$ , & par le point  $A$  les paralleles arbitraires  $HF$ ,  $AI$ , & ensuite les paralleles  $HI$ ,  $IG$ ,  $IE$  aux directions arbitraires  $AF$ ,  $AE$ ,  $AG$ , ces paralleles détermineront les lignes  $AF$ ,  $AG$ ,  $AE$ , qui exprimeront les puissances dans lesquelles se décompose la première puissance  $AH$ , & qui, par leur réunion, produiront le même effet qu'elle.

COROLLAIRE II.

(79.) On peut, par ce même procédé, décomposer une puissance quelconque en quatre, cinq, enfin en tel nombre de puissances qu'on voudra, & qui, par la réunion de leurs actions, produiront le même effet que cette puissance seule.

## CHAPITRE III.

## Du Centre de Gravité d'un Système de corps, &amp; de son Mouvement.

## D É F I N I T I O N X V I I I.

(80.) **O**N appelle *Système de corps* un assemblage de plusieurs corps, comme *A, B, C, &c.* de même qu'on a nommé *Système du Monde*, l'assemblage du Soleil & des Planètes, &c. dont *Newton* a si parfaitement expliqué les mouvements par les seuls principes de la Méchanique, & par la loi de l'attraction universelle, que l'expérience confirme chaque jour de plus en plus.

## P R O P O S I T I O N X I I.

Fig. 9.

(81.) Si deux corps, ou masses *A & B*, supposés en repos, sont mis en mouvement par l'action de deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , dont les directions *AE, BF*, soient parallèles; la différentielle de l'espace parcouru par le point *G* pris dans la ligne *Gg* parallèle aux directions *AE, BF* des puissances, sera  $= \frac{AA'dt\int\beta dt + BB'dt\int\alpha dt}{AB(A'+B')}$ : *A' & B'* exprimant les distances *AG, GB*, & *t* le temps.

Tirez la ligne *FH*, parallèle à *BA'*, nommant *a & b* les espaces parcourus par les corps *A & B*, & prenant *AE & BF* pour les différentielles de ces espaces, on aura *HE = da - db*. Or, à cause des parallèles, on a *FH*, ou  $(A'+B') : HE$ , ou  $(da - db)$

$:: FH$ , ou  $(B') : hg = \frac{B'}{A'+B'}(da - db)$ : donc *Gg*, différentielle de l'espace parcouru par le point *G*  $= db + \frac{B'}{A'+B'}(da - db) = \frac{A'db + B'da}{A'+B'}$ . Si l'on substitue maintenant dans cette expression (35.) à la place de *db* sa valeur  $\frac{dt}{B}\int\beta dt$ , & à la place de *da* sa valeur  $\frac{dt}{A}\int\alpha dt$ , on aura  $GH = \frac{\frac{A'dt}{B}\int\beta dt + \frac{B'dt}{A}\int\alpha dt}{A'+B'} = \frac{AA'dt\int\beta dt + BB'dt\int\alpha dt}{AB(A'+B')}$ .

## S C O L I E.

(82.) On suppose, pour le présent, que la masse de chaque corps est infiniment petite, ou qu'elle est toute réunie en un point, & que c'est sur ce point que la puissance agit.

*Si on a  $AA' = BB'$*

COROLLAIRE I.

PLANC. I.

(83.) Si  $AA' = BB'$ , la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$ , c'est-à-dire  $Gg$ , sera  $= \frac{df(a+\beta)dt}{A+B}$ ; car en substituant  $AA'$  à la place de  $BB'$ , dans l'expression  $Gg = \frac{AA'df\beta dt + BB'df\alpha dt}{AB(A'+B')}$  elle deviendra  $Gg = \frac{AA'df\beta dt + AA'df\alpha dt}{AA'(A+B)} = \frac{df(a+\beta)dt}{A+B}$ .

COROLLAIRE II.

(84.) Comme les distances  $A'$  &  $B'$  n'entrent pas dans l'expression qu'on vient de trouver, il s'ensuit que ces distances n'en altèrent point la valeur. Cette expression sera donc toujours la même, à quelque distance du point  $G$  que soient les corps, pourvu que les distances  $A'$  &  $B'$  soient toujours en raison inverse des masses  $A$  &  $B$ ; condition exprimée par l'équation  $AA' = BB'$ .

COROLLAIRE III.

(85.) On voit encore qu'on peut supposer les distances  $GA$ ,  $GB$  diminuées à l'infini; c'est-à-dire, les supposer égales à zéro, sans que l'expression ci-dessus en soit altérée. Dans ce cas les deux corps seront réunis dans le point  $G$ , & marcheront dans la ligne  $Gg$ . Pareillement, les deux puissances réunies agiront comme une seule  $= a + \beta$ , sur le corps  $A + B$ . Donc lorsque les corps  $A$  &  $B$  sont animés par les puissances  $a$  &  $\beta$ , le point  $G$  parcourt suivant  $Gg$ , parallèle aux directions  $AE$  &  $BF$ , le même espace que lorsque les deux corps, réunis au point  $G$ , sont animés suivant  $Gg$  par la puissance  $a + \beta$ .

PROPOSITION XIII.

(86.) Si trois corps, ou masses,  $A$ ,  $B$ ,  $C$  sont animés par trois puissances  $a$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ , suivant les directions parallèles  $AE$ ,  $BF$ ,  $CH$ ; & si l'on prend le point  $G$  de manière qu'on ait  $A \cdot Ag = B \cdot Bg$  &  $(A+B) Gg = C \cdot GC$ ; je dis que la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$  sera  $= \frac{df(a+\beta+\gamma)dt}{A+B+C}$ .

FIG. 6

6.

Le point  $g$  ayant été pris de manière qu'on ait  $A \cdot Ag = B \cdot gB$ , la différentielle de l'espace parcouru par le point  $g$  est la même que celle que parcourroit le corps  $A+B$  placé en  $g$ , & animé par la puissance  $a + \beta$ , suivant la direction  $gh$  parallèle aux lignes  $AE$ ,  $BF$ ,  $CH$ .



PLANC. I.

Il est donc évident que, quant à l'effet, le cas est le même que si les deux corps  $C$  &  $A+B$ , l'un placé en  $C$ , & l'autre en  $g$ , étoient animés par les puissances  $\gamma$  &  $\alpha+\beta$ , suivant les directions parallèles  $CH$ ,  $gh$ . Ainsi, la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$ , suivant la parallèle  $GI$  aux autres directions, ce point étant pris de manière qu'on ait  $(A+B)Gg = C.GC$ ; ou, ce qui revient au même, de manière que les distances  $gG$ ,  $GC$  soient en raison inverse des masses  $A+B$  &  $C$ , cette différentielle, dis-je, sera exprimée par la formule  $\frac{df(\alpha+\beta)dt}{A+B}$ , en y substituant  $\alpha+\beta$  à la place de  $\alpha$  &  $\gamma$  à la place de  $\beta$ ;  $A+B$  pour  $A$ , &  $C$  pour  $B$ . Donc la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$ , suivant la droite  $GI$  parallèle aux directions  $AE$ ,  $BF$ ,  $CH$ , sera  $= \frac{df(\alpha+\beta+\gamma)dt}{A+B+C}$ .

## COROLLAIRE I.

(87.) Les distances  $Ag$ ,  $gB$ ,  $gG$ ,  $GC$ , ne se trouvant point dans l'expression  $\frac{df(\alpha+\beta+\gamma)dt}{A+B+C}$ , il s'ensuit qu'elles n'ont aucune influence sur la valeur de cette expression; & par conséquent qu'elle restera toujours la même, quelles que puissent être ces distances, pourvu toutefois que  $Ag$ ,  $gB$ , soient en raison inverse des masses  $A$  &  $B$ , & que de même  $gG$  &  $GC$ , soient en raison inverse des masses  $A+B$ , &  $C$ .

## COROLLAIRE II.

(88.) Les distances  $Ag$ ,  $gB$ ,  $gG$ ,  $GC$ , peuvent donc être diminuées à l'infini, ou se réduire à zéro, sans que la valeur de l'expression  $\frac{df(\alpha+\beta+\gamma)dt}{A+B+C}$  en soit altérée: & comme dans ce cas les trois corps  $A$ ,  $B$ ,  $C$  se trouveront réunis dans le point  $G$ , ainsi que les trois puissances  $\alpha$ ,  $\beta$  &  $\gamma$ , qui n'en feront plus qu'une seule  $= \alpha+\beta+\gamma$ ; il s'ensuit que le point  $G$  parcourra le même espace dans la direction  $GI$  parallèle aux directions  $AE$ ,  $BF$ ,  $GH$ , lorsque les corps  $A$ ,  $B$ ,  $C$  sont animés par les puissances  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ , que si les trois corps réunis en un seul au point  $G$ , étoient animés, suivant la direction  $GI$ , par la puissance  $\alpha+\beta+\gamma$ .

## PROPOSITION XIV.

FIG. 7.

(89.) Si l'on a quatre corps, ou masses, comme  $A$ ,  $B$ ,  $C$ ,  $D$ , animés par les quatre puissances  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ ,  $\delta$ , chacune d'elles agissant

sur le corps qui lui correspond suivant les directions parallèles  $AE$ ,  $BF$ ,  $CH$ ,  $DL$ ; & si l'on prend le point  $G$  de manière que  $A \cdot Ag = B \cdot Bg$ ; que  $(A+B) gK = C \cdot KC$ ; & que  $(A+B+C) GK = D \cdot DG$ : je dis que la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$  sera  $= \frac{df(\alpha+\beta+\gamma+\delta) dt}{A+B+C+D}$ .

On vient de démontrer que la différentielle de l'espace parcouru par le point  $K$ , en vertu des trois puissances  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ , qui animent les corps  $A$ ,  $B$ ,  $C$ ; est la même que celle que parcourroient ces corps, si, étant réunis tous les trois en un seul au point  $K$ , ils étoient animés par la puissance  $\alpha+\beta+\gamma$ , suivant la direction  $KI$  parallèle aux autres directions  $AE$ ,  $BF$ , &c. Donc, quant à l'effet, ce cas est le même que s'il y avoit seulement deux corps  $D$ , &  $A+B+C$ , l'un en  $D$ , & l'autre en  $K$ , qui seroient animés par les puissances  $\delta$ , &  $\alpha+\beta+\gamma$ , selon des directions parallèles aux autres. Ainsi, la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$ , pris de façon qu'on ait  $D \cdot DG = (A+B+C) KG$ , ou que les distances  $KG$ ,  $DG$  soient en raison inverse des masses  $D$ , &  $(A+B+C)$ , sera celle que fournira la formule  $\frac{df(\alpha+\beta) dt}{A+B}$ , en y substituant  $\alpha+\beta+\gamma$  pour  $\alpha$ , &  $\delta$  pour  $\beta$ ;  $A+B+C$  pour  $A$ , &  $D$  pour  $B$ . Donc la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$  suivant la parallèle  $GN$  aux autres directions  $AE$ ,  $BF$ , &c. est  $= \frac{df(\alpha+\beta+\gamma+\delta) dt}{A+B+C+D}$ .

### COROLLAIRE I.

(90.) En raisonnant comme on vient de le faire, on arrivera toujours à la même conclusion, quel que soit le nombre des corps, ou masses, quand même il seroit infini; de sorte qu'en général, la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$ , pris d'après les conditions exprimées ci-dessus, sera  $= \frac{df(\alpha+\beta+\gamma+\delta+\epsilon) dt}{A+B+C+D+\epsilon}$ , la même que parcourraient les corps réunis en un seul au point  $G$ , s'ils étoient animés par la puissance  $\alpha+\beta+\gamma+\delta+\epsilon$ . C'est une conséquence nécessaire de ce que les distances respectives des corps les uns à l'égard des autres, ne se trouvent point dans l'expression générale de cette différentielle; & par conséquent on peut concevoir ces distances diminuées à l'infini, ou les faire chacune égale à zéro, sans que, pour cela, l'expression en soit altérée.

### COROLLAIRE II.

(91.) Si nous faisons la somme des puissances  $\alpha+\beta+\gamma+\delta+\epsilon=\tau$ ;

PLANC. I.

& la somme des masses  $A+B+C+D+\&c.=M$ , nous aurons la quantité  $\frac{df+dt}{M}$  pour l'expression de la différentielle de l'espace parcouru par le point  $G$ , ce point étant pris suivant la condition exprimée dans les Art. 81, 86 & 89.

## PROPOSITION XV.

(92.) Si l'on prend le point  $G$  de manière que  $AG \cdot A = BG \cdot B$ , & qu'on abaisse sur un plan quelconque  $FE$  les perpendiculaires  $AE, Gg, BF$ ; on aura  $gG = \frac{A \cdot AE + B \cdot BF}{A+B}$ .

FIG. 8.

Faisant passer par le point  $G$  le plan  $HI$  parallèle au plan  $EF$ , on aura le produit  $A \cdot AE = A \cdot (gG + HA)$ , & le produit  $B \cdot BF = B \cdot (gG - IB)$ ; donc la somme des deux produits  $A \cdot AE + B \cdot BF$  sera  $= (A+B)gG + A \cdot HA - B \cdot IB$ . Mais la similitude des triangles  $AHG, BIG$  donne  $AG : AH :: GB : IB = \frac{AH \cdot GB}{AG}$ ; substituant cette valeur de  $IB$  dans l'équation précédente, on aura  $A \cdot AE + B \cdot BF = (A+B)gG + A \cdot HA - \frac{B \cdot AH \cdot GB}{AG}$ ; & en mettant pour  $B \cdot BG$  le produit  $A \cdot AG$  qui lui est égal, cette équation devient  $A \cdot AE + B \cdot BF = (A+B)gG + A \cdot HA - A \cdot HA = (A+B)gG$ ; d'où l'on tire  $gG = \frac{A \cdot AE + B \cdot BF}{A+B}$ .

## COROLLAIRE.

(93.) Si au lieu des masses  $A$  &  $B$ , on prend les puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , de sorte qu'on ait  $\alpha \cdot AG = \beta \cdot BG$ , on aura encore  $gG = \frac{\alpha \cdot AE + \beta \cdot BF}{\alpha + \beta}$ .

## PROPOSITION XVI.

FIG. 9.

(94.) Si l'on a trois corps, ou masses, comme  $A, B, C$ , & si l'on prend le point  $G$  de manière que  $A \cdot AG = B \cdot BG$ , &  $(A+B)gG = C \cdot CG$ ; je dis que si l'on abaisse sur un plan quelconque  $FI$ , les perpendiculaires  $BF, AE, GH, CI$ , on aura  $GH = \frac{A \cdot AE + B \cdot BF + C \cdot CI}{A+B+C}$ .

Puisque  $(A+B)gG = C \cdot CG$ , on a (92.)  $(A+B)gK + C \cdot CI = (A+B+C)GH$ ; & puisque  $A \cdot Ag = B \cdot Bg$ , on a  $A \cdot AE + B \cdot BF = (A+B)gK$ . Substituant cette valeur dans l'équation précédente, elle deviendra  $A \cdot AE + B \cdot BF + C \cdot CI = (A+B+C)GH$ ; d'où l'on tire  $GH = \frac{A \cdot AE + B \cdot BF + C \cdot CI}{A+B+C}$ .

COROLLAIRE I.

(95.) Si, au lieu des masses  $A, B, C$ , on prend les puissances  $\alpha, \beta, \gamma$ , & qu'on ait  $\alpha \cdot Ag = \beta \cdot Bg$ , &  $(\alpha + \beta) gK = \gamma \cdot CG$ , on aura encore  $GH = \frac{\alpha \cdot AE + \beta \cdot BF + \gamma \cdot CI}{\alpha + \beta + \gamma}$ .

COROLLAIRE II.

(96.) On démontrera la même chose pour quatre, cinq, &c. & même pour une infinité de corps, ou de puissances; en sorte que la distance perpendiculaire du point  $G$ , pris comme on l'a dit, Art. 92 & 94, à un plan quelconque, sera toujours égale à la somme des produits de chaque corps, ou puissance, par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par la somme des corps, ou des puissances.

COROLLAIRE III.

(97.) Réciproquement, si la distance perpendiculaire d'un point  $G$  à un plan quelconque, est égale à la somme des produits de chaque corps, par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par la somme des corps; ce point  $G$  sera celui dont on a parlé dans les Propositions 12, 13, 14, 15, 16 (81 & suiv. jusqu'à 94.); & par conséquent il aura toutes les propriétés qu'on lui a reconnues & assignées dans ces Propositions & leurs Corollaires.

DÉFINITION XIX.

(98.) Le point  $G$  déterminé de la manière qu'on l'a prescrit dans les Propositions 12, 13, 14, 15, 16 (81 jusqu'à 94.), s'appelle communément *Centre de gravité*.

SCOLIE

(99.) Ce nom de *Centre de gravité* ne convient proprement à ce point qu'autant que les puissances qui agissent sur le système, sont les gravités des corps, ou des masses: mais comme il arrive souvent que d'autres puissances différentes des gravités agissent sur les corps, & que le centre de ces puissances n'est point le même que celui des masses, comme on le verra ci-après; cette considération a engagé *Daniel Bernoulli* à distinguer ces deux centres; en appelant l'un *Centre des puissances*, & l'autre *Centre des masses*.

PLANC. I.

Comme ces deux centres sont réunis dans les corps graves, à cause que les puissances, ou gravités, sont entre elles comme les masses (48.), il convient d'appeler centre de gravité l'un ou l'autre de ces centres indistinctement. Ainsi, lorsqu'il ne sera question d'autre puissance que de la gravité, ce sera la même chose de dire *Centre des masses* que *Centre de gravité*, puisque, dans ce cas, ces deux centres ne diffèrent point l'un de l'autre.

## PROPOSITION XVII.

Fig. 10.

(100.) *Quelles que soient les vitesses particulières avec lesquelles se meuvent les corps qui composent un système, lorsqu'ils marchent tous sur des directions parallèles, le centre des masses se maintiendra toujours dans une seule & même direction parallèle à celles que suivent les corps.*

Que  $A, B, C, \&c.$  soient les corps qui composent le système, & qui se meuvent dans les directions  $AE, BF, CI$ , parallèles entre elles; qu'on prenne un plan quelconque  $LK$ , parallèle à ces directions: alors  $G$  étant le centre des masses, on aura  $GH = \frac{A \cdot Ae + B \cdot Bf + C \cdot Ci + \&c.}{A + B + C + \&c.}$ .

Or, dans cette expression toutes les masses demeurent constantes, ainsi que les perpendiculaires  $Ae, Bf, Ci, \&c.$  quelles que soient les vitesses particulières avec lesquelles les corps se meuvent, pourvu qu'on les suppose marcher parallèlement au plan  $LK$ ; donc toute l'expression demeure constante, & par conséquent la ligne  $GH$  dont elle exprime la valeur. Donc le centre  $G$  des masses se mouvra dans une seule & même direction parallèle à celle que suivent les corps.

## COROLLAIRE I.

(101.) La même chose arrivera au centre des puissances, si elles sont constantes, comme l'est la gravité.

## COROLLAIRE II.

(102.) Il suit de ce qui a été dit, que la direction du centre des masses d'un système de corps sera toujours parallèle aux directions des puissances, si ces directions sont parallèles entre elles; & que la différentielle de l'espace parcouru par ce centre (91.) sera toujours  $= \frac{df(a+b+c+d+\&c.)}{A+B+C+D+\&c.} dt = \frac{df}{M} dt$ , la même que parcourroient les corps, ou masses, si elles étoient réunies à leur centre, & si elles étoient animées par la somme  $\pi$  des puissances, suivant une direction parallèle à celle des puissances.



COROLLAIRE III.

(103.) La distance perpendiculaire du centre des masses à un plan quelconque, est égale (96.) à la somme des produits de chaque masse par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par la somme des masses.

COROLLAIRE IV.

(104.) Pareillement, la distance perpendiculaire du centre des puissances qui agissent dans un système, à un plan quelconque, sera (96.) égale à la somme des produits de chaque puissance par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par la somme des puissances.

COROLLAIRE V.

(105.) Si l'on suppose l'espace parcouru par le centre des masses  $= g$ , & sa vitesse  $= W$ , on aura (29 & 90, 91.)

$$dg = W dt = \frac{ds(a + \dots + s + \&c) dt}{A + B + C + D + \&c.} = \frac{ds ds}{M}. \text{ Donc}$$

$$W = \frac{s ds + s ds + s ds + \&c.}{A + B + C + D + \&c.} = \frac{s ds}{M}; dW = \frac{ds + s ds + s ds + \&c.}{M} = \frac{s ds}{M}; \&$$

$$dt = \frac{M dW}{s + s + s + \&c.} = \frac{M dW}{s}.$$

COROLLAIRE VI.

(106.) Ayant trouvé ci-dessus (29.)  $dg = W dt$ , ou  $W = \frac{dg}{dt}$ , & ayant pareillement (105.),  $dW = \frac{(s + s + s + \&c.) ds}{M} = \frac{s ds}{M}$ ; en multipliant ces deux équations l'une par l'autre, on aura aussi  $W dW = \frac{(s + s + s + \&c.) dg}{M} = \frac{s dg}{M}$ : d'où l'on tire, en intégrant,  $\frac{1}{2} W^2 = \frac{s(a + s + s + \&c.) dg}{M} = \frac{1}{M} \int s dg$ ; ou  $W^2 = \frac{2s(a + s + s + \&c.) g}{M} = \frac{2}{M} \int s dg$ .

COROLLAIRE VII.

(107.) De même, si l'on substitue dans l'équation  $W = \frac{s ds + s ds + s ds + \&c.}{A + B + C + \&c.}$  la valeur de  $ads = A du$  (19.), & celle de  $\beta dt = B dv$ , &c., nous aurons  $W = \frac{s A du + s B dv + \&c.}{A + B + \&c.} = \frac{A u + B v + \&c.}{A + B + \&c.}$ : c'est-à-dire que la vitesse du centre des masses est égale à la somme des produits de chaque masse par sa vitesse, divisée par la somme des masses.

## COROLLAIRE VIII.

(108.) Si les puissances qui animent les corps ne sont pas dirigées suivant des lignes parallèles, on pourra les décomposer chacune en deux, ou en trois autres dirigées suivant des lignes parallèles à deux, ou trois lignes droites données de position, & perpendiculaires entre elles. Alors toutes les puissances qui sont dirigées parallèlement à l'une de ces lignes, donneront, avec la plus grande facilité, le mouvement du centre des masses suivant cette direction. On trouvera de même son mouvement suivant les autres directions; ensuite on déduira, avec la même facilité, le mouvement composé de ce centre.

## COROLLAIRE IX.

(109.) Puisque, par le moyen de cette décomposition des puissances, on obtient le mouvement composé du centre de gravité, il suffira, pour résoudre un cas quelconque, de résoudre seulement celui dans lequel les puissances sont dirigées parallèlement: c'est aussi ce que nous ferons pour le présent.

## COROLLAIRE X.

(110.) Si, dès le premier instant de l'action, la somme des puissances positives qui agissent sur le système, est égale à la somme des puissances négatives, le centre des masses demeurera immobile; car, dans ce cas,  $\alpha + \beta + \gamma + \delta + \epsilon c. = 0$ .

## COROLLAIRE XI.

(111.) Comme les directions des puissances qui ne sont pas parallèles, se décomposent en d'autres qui le sont, il peut arriver que, l'espace parcouru par le centre des masses, suivant une ou deux directions, soit zéro, sans que, pour cela, celui qu'il parcourt suivant les autres directions cesse d'avoir lieu. Il suffit, pour cela, que, dès le commencement de l'action, la somme des puissances positives qui agissent suivant cette direction, ou ces directions, soit égale à la somme des puissances négatives.

## COROLLAIRE XII.

(112.) Si les corps qui composent un système, au lieu d'être libres, sont liés, ou unis entre eux par des lignes inflexibles, de sorte qu'ils

ne puissent obéir à l'action des puissances, & prendre les directions suivant lesquelles ils sont sollicités; on peut, dans ce cas, considérer chaque corps comme animé par deux puissances, dont l'une est celle qui le meut réellement, & l'autre qui procède de la tension, ou de la force avec laquelle les corps se tirent mutuellement. Mais à chacune de ces dernières puissances, considérée positivement, répond toujours une puissance égale & négative, puisque l'action est égale à la réaction : donc, dès le premier instant de l'action, on aura  $\alpha + \beta + \gamma + \delta + \epsilon c. = 0$ , par rapport aux forces avec lesquelles les corps se tirent mutuellement, & par conséquent le centre des masses demeurera immobile, c'est-à-dire, ne recevra aucun mouvement de l'action des forces avec lesquelles les corps se tirent mutuellement. \*

COROLLAIRE XIII.

(113.) Il suit de là que le mouvement du centre des masses d'un système de corps liés entre eux par des lignes inflexibles, sera le même que s'il n'étoit soumis qu'à l'action des puissances qui mettent les corps en mouvement; par conséquent le mouvement du centre des masses du système sera toujours le même, soit que les corps soient libres, soit qu'ils soient liés entre eux par des lignes inflexibles.

COROLLAIRE XIV.

(114.) Un corps quelconque est la même chose qu'un système de corps infiniment petits, liés entre eux. Donc le centre de la masse totale d'un corps quelconque, soumis à l'action de puissances quelconques, se mouvra de la même manière que si chaque particule de la matière qui le compose étoit séparée & libre; ou comme si c'étoit un système de corps libres.

---

\* Ce principe est de la plus grande fécondité dans la science du mouvement des corps; c'est à lui que les Sciences Physico-Mathématiques sont redevables des progrès immenses qu'elles ont faits. Il est généralement attribué à M. d'Alembert, qui le publia en 1743. (Voyez sa Dynamique.) M. Fontaine a semblé le revendiquer; (Voyez son Traité du calcul intégral.) mais cependant la gloire de l'invention est demeurée à M. d'Alembert; & nous pensons que c'est à juste titre. M. d'Alembert a publié ce principe dès 1743, & M. Fontaine n'en a parlé qu'en 1764. La postérité est inexorable, elle ne connoît que les dates, pour décerner les honneurs dus à ceux qui l'ont servie. Il faut publier promptement ce qu'on a fait & ce qu'on a vu de nouveau dans les sciences; les tardifs sont toujours malheureux. (M. Bailly, Hist. de l'Astronomie moderne, Tome II, page 103.)

## COROLLAIRE X V.

(115.) On doit entendre la même chose d'un système de corps unis entre eux, quoique sa masse ne soit pas considérée comme réunie à son centre.

## COROLLAIRE X VI.

(116.) D'après cela, nous aurons, généralement, pour quelque corps que ce soit, ou pour tout assemblage de corps libres, ou liés entre eux,  $dg = \frac{dt(fadt + f\beta dt + f\gamma dt + \&c.)}{M} = \frac{dt}{dt} \int \pi dt.$

$$W = \frac{fadt + f\beta dt + f\gamma dt + \&c.}{M} = \frac{1}{M} \int \pi dt. \quad dW = \frac{adt + \beta dt + \gamma dt + \&c.}{M} = \frac{vdt}{M}.$$

$$dt = \frac{MdW}{a + \beta + \gamma + \&c.} = \frac{MdW}{\pi}. \quad W^2 = \frac{2}{M} \int (a + \beta + \gamma + \delta + \&c.) dg = \int \pi dg.$$

$$W = \frac{Au + Bv + \&c.}{M}.$$

## COROLLAIRE X VII.

(117.) Si l'on avoit  $W=0$ , on auroit aussi  $Au + Bv + \&c. = 0$ ; & si le système n'étoit composé que des deux corps  $A$  &  $B$ , l'un agiroit positivement, & l'autre négativement; en sorte qu'on auroit  $Au = Bv$ ; d'où l'on tire  $u : v :: B : A$ , ou  $:: \frac{1}{A} : \frac{1}{B}$ . C'est-à-dire que dans tout système, ou machine composée de deux corps, les vitesses des corps sont en raison inverse des masses, lorsque le centre des masses est immobile.

## COROLLAIRE X VIII.

(118.) Dans les corps graves, les puissances sont comme les masses: donc dans toute machine dont la gravité est le principe moteur, les vitesses que prennent les deux corps dont on suppose la machine composée, sont en raison inverse des puissances, ou des gravités, si le centre de gravité demeure fixe. Si au contraire ce centre est en mouvement, la raison qui régnera entre les puissances ne sera pas égale à celle qui régnera entre les vitesses prises dans un ordre inverse; c'est-à-dire que l'analogie du Corollaire précédent cesse d'avoir lieu.

## COROLLAIRE X IX.

(119.) Si l'on avoit  $a + \beta + \gamma + \&c. = 0$ , on auroit  $dW = 0$ ; & réciproquement, pour que  $dW = 0$ , il faut que la somme des puissances  $a + \beta + \gamma + \&c.$  qui animent le corps, ou le système de corps,

soit égale à zéro. Ainsi le centre des masses d'un corps, ou d'un système, ne peut se mouvoir avec une vitesse, ou un mouvement uniforme, à moins que toutes les puissances agissantes ne se détruisent mutuellement, ou que l'action de chacune d'elles ne soit égale à zéro. \*

C O R O L L A I R E X X.

(120.) Comme la supposition que les corps du système sont liés entre eux, ne change rien à la démonstration donnée dans les Art. 96 & 97, au sujet de la distance perpendiculaire du centre des masses à un plan quelconque; il s'ensuit que la distance perpendiculaire du centre de masse d'un corps quelconque à un plan, sera égale à la somme des produits de chaque particule de la masse qui le compose, par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par la somme desdites particules, ou par la masse totale du corps. Pareillement, la distance perpendiculaire du centre des puissances qui agissent sur un corps à un plan quelconque, sera égale à la somme de tous les produits de chaque puissance, par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par la somme des puissances.

C O R O L L A I R E X X I.

(121.) On a vu (12.) que dans les corps d'une densité uniforme, la masse est proportionnelle à l'espace qu'ils occupent; il s'ensuit que, dans le calcul, on pourra prendre l'espace, ou le volume pour la masse: ainsi la distance perpendiculaire du centre des masses à un plan quelconque, sera égale à la somme des produits de chaque espace, ou volume différentiel, par sa distance perpendiculaire au même plan, divisée par tout l'espace qu'occupe le corps.

C O R O L L A I R E X X I I.

(122.) Si un corps uniformément dense peut être divisé en deux parties égales & semblables par des plans, & si on le divise par trois plans quelconques, qui se coupent entre eux perpendiculairement; le centre des masses sera dans le point commun à ces trois plans, c'est-à-dire, dans le point où les trois intersections des plans se ren-

---

\* On voit assez, sans qu'il soit nécessaire d'y insister, qu'on suppose le centre de masse du système en mouvement avec la vitesse  $H$ , lorsque les puissances  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ , &c. commencent leur action; car il est évident (110.) qu'il ne pourroit recevoir aucun mouvement par l'action de ces puissances dont la somme  $= 0$ .



contrent. Car les produits des volumes différentiels qui sont situés d'un côté de l'un quelconque de ces trois plans , par leurs distances perpendiculaires au même plan , seront égaux aux produits correspondants des volumes différentiels situés de l'autre côté : mais ces produits étant les uns positifs , & les autres négatifs , se détruisent mutuellement ; leur somme sera donc égale à zéro : ainsi la distance perpendiculaire du centre de masse au plan , sera par conséquent égale à zéro ; ou , ce qui revient au même , le centre de masse se trouvera dans le même plan. Ce raisonnement pouvant se faire pour chacun des trois plans , il s'ensuit que le centre de masse doit aussi se trouver dans chacun des deux autres plans : il sera donc dans le point commun à ces trois plans , c'est-à-dire , au point où les trois intersections se rencontrent.

### C O R O L L A I R E X X I I I.

(123.) Le centre de la masse d'une sphere uniformément dense , fera donc le même que son centre de grandeur , ou de figure. Il en est de même du centre de la masse d'un ellipsoïde , d'un parallépipède , d'un cylindre , ou de tout autre corps susceptible d'être divisé en deux parties égales par trois plans qui se coupent perpendiculairement.

### S C O L I E.

(124.) Après ce que nous venons de dire , il ne sera pas difficile de trouver le centre de masse d'un corps quelconque uniformément dense. Pour cela , il n'y aura qu'à imaginer un plan passant par un point quelconque du corps , nous l'appellerons *plan primitif* ; ensuite diviser le corps par deux plans parallèles au plan primitif , & infiniment près l'un de l'autre , afin qu'ils renferment une tranche , ou espace différentiel parallèle dans tous ses points au plan primitif. Cet espace différentiel étant multiplié par sa distance perpendiculaire audit plan ; prenant ensuite l'intégrale du produit , & la divisant par le volume du corps , ou par l'espace total qu'il occupe , le quotient de la division exprimera la distance perpendiculaire du plan primitif à un plan qui lui est parallèle , & qui passe par le centre de masse du corps. Cette opération étant répétée par rapport à trois *plans primitifs* qui se croisent perpendiculairement , on aura la position de trois plans perpendiculaires entre eux , & qui passent tous par le centre de masse ; le point commun à ces trois plans sera par conséquent le centre de la masse totale du corps.

Mais il y a beaucoup de corps qui peuvent se diviser en deux parties égales & semblables par deux plans perpendiculaires entre eux, mais qui ne peuvent pas l'être par trois; tels sont les paraboloides, les hyperboloides, & tous les autres corps qui sont formés par la révolution d'une courbe quelconque. Dans ce cas, il est certain, par ce qui a été dit dans l'Art. 122, que, les corps étant toujours supposés d'une densité uniforme, le centre des masses sera dans la commune section des deux plans, ou dans l'axe de révolution de la courbe génératrice. Pour trouver le point précis de cet axe où se trouve le centre de la masse totale, il n'y aura donc plus qu'à supposer un plan qui lui soit perpendiculaire, & opérer, à l'égard de ce plan, comme on l'a dit ci-dessus. On peut, pour rendre le calcul plus facile, faire passer le plan primitif par l'origine des abscisses, ou par l'extrémité de l'axe; alors en appelant  $x$  les abscisses, &  $y$  les ordonnées de la courbe génératrice; & représentant par  $c$  la circonférence d'un cercle dont le rayon est l'unité;  $cy$  sera la circonférence du cercle que l'ordonnée décrira dans sa révolution, &  $\frac{1}{2}cy^2$  sera l'aire de ce cercle, ou du plan parallèle à celui qu'on suppose passer par l'extrémité de l'axe. On aura donc  $\frac{1}{2}cy^2dx$  pour l'expression de l'espace différentiel, ou de la tranche infiniment mince, qui est également éloignée dans tous ses points du plan primitif, &  $\frac{1}{2}cy^2x dx$  sera le produit de cet espace, par sa distance perpendiculaire à ce plan. La somme de ces produits sera donc  $\frac{1}{2}c \int y^2 x dx$ ; mais  $\frac{1}{2}c \int y^2 dx$  est la somme de tous ces espaces, ou le volume total du corps; donc on aura la distance du plan primitif, ou de l'extrémité de l'axe, au centre de masse du corps  $= \frac{\frac{1}{2}c \int y^2 x dx}{\frac{1}{2}c \int y^2 dx} = \frac{\int y^2 x dx}{\int y^2 dx}$ : formule générale pour trouver le centre de masse de tous les corps d'une densité uniforme, engendrés par la révolution d'une courbe quelconque autour d'un axe.

### EXEMPLE I.

(125.) Soit proposé de trouver le centre de masse d'une demi-sphère. L'équation du cercle générateur, en prenant son centre pour l'origine des abscisses, & faisant son rayon  $= r$ , est  $y^2 = r^2 - x^2$ . Substituant cette valeur de  $y^2$  dans la formule, on aura la distance du centre de la sphère, ou de l'origine des  $x$  au centre de masse,  $= \frac{\int (r^2 - x^2) x dx}{\int (r^2 - x^2) dx} = \frac{(\frac{1}{2}r^2 - \frac{1}{3}x^2)x}{r^2 - \frac{1}{3}x^2}$ , d'où l'on tire  $\frac{\frac{1}{2}r^2}{r^2} = \frac{1}{2}r$  pour la valeur de la distance cherchée, en faisant  $x = r$ , afin de comprendre toute la demi-sphère dans l'expression.

## E X E M P L E I I.

(126.) Qu'il soit question de trouver le centre de masse d'un paraboloïde. L'équation de la courbe génératrice est  $y^2 = px$ ; substituant cette valeur de  $y^2$  dans la formule générale, la distance de l'origine des abscisses au centre de la masse sera  $= \frac{\int px^2 dr}{\int p x dr} = \frac{\frac{1}{2} x^3}{\frac{1}{2} x^2} = \frac{1}{2} x$ . Il en est de même de tous les autres corps de cette espèce.

## C O R O L L A I R E X X I V.

(127.) On trouvera de la même manière le centre des puissances.

## C H A P I T R E I V.

*De la Rotation d'un Système.*

## D É F I N I T I O N X X.

(128.) **O**N appelle *Rotation d'un Système*, le mouvement par lequel il tourne sur un point, ou sur un axe quelconque mobile, ou immobile. L'angle que le système décrit en vertu de ce mouvement de rotation, s'appelle *Angle gyrotoire*, ou *de Rotation*.

## P R O P O S I T I O N X V I I I.

Fig. 125.

(129.) Si deux corps A & B, liés ensemble par une ligne inflexible AB, sont mis en mouvement par l'action des puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , suivant les directions parallèles AF, BG, de sorte que, dans un instant, ou différencielle de temps  $dt$ , ils se trouvent en E & I; je dis que l'angle de rotation décrit pendant cet instant sera  $= \frac{A' dt \sin \Sigma - B' dt \sin \Sigma}{A' A + B' B}$ ; A' & B' désignant les distances respectives des corps A & B au centre N des masses, &  $\Sigma$  l'angle KAB, que forment les directions des puissances avec la ligne AB.

On a vu (100.) que le centre de gravité N doit suivre la ligne NHM, parallèle aux directions des puissances; il s'ensuit que les deux distances HE, HI, doivent être respectivement égales à NA, NB; & que FE, GI seront les espaces que parcourront les corps, en vertu des forces avec lesquelles ils se tirent mutuellement. Mais ces forces exerçant toujours leurs actions suivant les lignes AB, EI, qui



## DÉFINITION XXI.

(130.) On a aussi contume de donner le nom de *Vitesse angulaire* à cet angle de rotation décrit pendant l'instant  $dt$ .

## COROLLAIRE I.

(131.) La différentielle de l'espace parcouru par le corps  $A$  étant (29.)  $= udt = LE$ ; & l'angle de rotation, ou la vitesse angulaire

En effet, puisque les puissances agissent sur les corps  $A$  &  $B$  dans les directions parallèles  $AF$ ,  $BG$ , elles tendent à leur communiquer, ainsi qu'à toutes les parties de la ligne  $AB$  qui les unit, un mouvement parallèle à ces directions; mouvement qui auroit effectivement & uniquement lieu, si cette ligne n'étoit pas inflexible, comme on le suppose. On a vu (100 & 112.) que le centre de gravité  $N$  du système se meut de la même manière que si les puissances  $a$  &  $b$  y étoient appliquées; donc son mouvement sera rectiligne & simple, dans la direction  $NM$  parallèle à celles des puissances. Mais à cause de la prépondérance de la puissance  $a$  sur la puissance  $b$ , la ligne  $AB$  doit s'incliner de plus en plus à l'égard de sa situation primitive  $AB$ , tandis que le centre de gravité  $N$  s'avance dans la ligne  $NM$ : or pour que cette inclinaison ait lieu, il faut que le corps  $A$  tourne dans un sens, & le corps  $B$  dans le sens opposé; par conséquent toutes les parties du système participent à ce mouvement, à l'exception du centre de gravité  $N$  que nous avons vu en être exempt. Donc tout le système tourne sur son centre de gravité.

On voit par-là que tous les points de la ligne  $AB$ , à l'exception du point  $N$ , doivent avoir un mouvement composé de deux autres, l'un rectiligne, qui tend à leur faire parcourir, ainsi qu'au point  $N$ , des espaces parallèles aux directions  $AF$ ,  $BG$ ; & l'autre de rotation autour de ce centre, qui tend à leur faire décrire, dans le même temps, des espaces proportionnels aux distances dont elles en sont éloignées. Ainsi, à parler rigoureusement, les corps  $A$  &  $B$  ne parcourent ni des lignes droites, ni des arcs de cercle; mais une courbe résultante de la combinaison d'un mouvement rectiligne & d'un circulaire; courbe qui, comme on le voit, est une *Cycloïde*. Mais, comme il ne s'agit ici que du mouvement de rotation pendant la différentielle de temps  $dt$ , nous ne considérerons que le mouvement circulaire.

Si l'on n'examine pas les mouvements absolus des deux corps  $A$  &  $B$ , ni ceux de la ligne  $AP$ , mais qu'on compare seulement ces mouvements à la position primitive  $AB$  que cette ligne avoit avant l'action des puissances  $a$  &  $b$ ; il est évident que pendant la différentielle de temps  $dt$ ,  $AB$  a du paroître tourner sur le point fixe  $C$ , intersection des deux lignes  $AF$ ,  $BG$ , qui sont les positions du système au commencement & à la fin de l'instant  $dt$ . C'est ce point qu'on appelle *Centre de conversion*, & que *Bernoulli* a nommé *Centre spontané de rotation*.

Ceci posé, puisque le système a du paroître tourner sur le point  $C$ , il est clair que l'angle de rotation est  $ACH =$  l'angle  $LIE$ : & en menant par le centre de gravité  $H$  la droite  $HR$ , parallèle à  $AB$ , on voit encore que cet angle est égal à l'angle  $KAE$ , qui est l'angle de rotation décrit autour du centre de gravité  $H$ .

Maintenant, on sait, par les éléments de Géométrie, qu'un angle est mesuré par l'arc de cercle décrit de son sommet comme centre, & intercepté entre les côtés, que cet arc a toujours le même nombre de degrés, de quelque grandeur que soit son rayon, quoique la grandeur absolue soit plus ou moins grande. Or, il est évident que le rayon demeurant le même, l'angle croîtra en proportion de la grandeur de l'arc, c'est-à-dire, en raison directe de l'arc. Il est également évident que l'arc demeurant le même en grandeur absolue, l'angle croîtra à proportion que le rayon diminuera, c'est-à-dire, en raison inverse du rayon. Donc en général les angles sont en raison directe de la grandeur absolue des arcs qui leur servent de mesure,

& en raison inverse du rayon de ces arcs; par conséquent  $Angl. = \frac{\text{arc}}{\text{Rayon}}$ . Donc  $\frac{CH}{RE}$ , ou  $\frac{LI}{RE}$  est l'expression de l'angle de rotation.

Fig. 11.  
ds = 2' 11"



$$\text{Angle } \theta = \frac{LI}{dt} = \frac{ds}{dt},$$

Chap. IV. DE LA ROTATION D'UN SYSTÈME. 21

étant  $= \frac{LE}{LI}$ ; cette dernière vitesse sera par conséquent  $= \frac{ude}{LI}$ ; & la vitesse  $u$  du corps  $A$  sera  $= \frac{LE}{ds} = \frac{LE}{LI} \cdot \frac{LI}{ds}$ . Donc la vitesse  $u$  est égale à la vitesse angulaire multipliée par  $\frac{LI}{ds}$ .

*Fig. 11.*

D É F I N I T I O N X X I I.

(132.) Les produits  $A'a$ ,  $B'\beta$ ,  $a\alpha$ ,  $b\beta$ , des puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , par leurs distances  $A' = AN$ ,  $B' = BN$ , ou  $a = AO$  &  $b = BQ$  au centre  $N$  des masses, ou à un plan  $QM$  qui passe par ce centre, s'appellent *Moments de ces puissances*.

D É F I N I T I O N X X I I I.

(133.) Pareillement, les produits  $A'A$ ,  $B'B$  s'appellent *Moments des masses*, ou *de la gravité*.

D É F I N I T I O N X X I V.

(134.) Les produits  $A'^2 A$ ,  $B'^2 B$  des masses par le carré de leur distance au centre des masses, ont été nommés *Moments d'inertie* par Léonard Euler (*Scientia navalis*, §. 165.). Nous nous servirons de cette expression dans la suite.

L E M M E I.

(135.) Les quantités  $A' \sin \Sigma$ ,  $B' \sin \Sigma$ , sont égales aux perpendiculaires  $AO$ ,  $BQ$ , tirées des corps sur la ligne  $MN$ , qui passant par le centre  $N$  des masses, est parallèle aux directions  $AF$ ,  $BG$  des puissances.

Les angles  $ANO$ ,  $QNB$  sont égaux à l'angle  $KAB$ ; ils auront donc le même sinus, sçavoir,  $\sin \Sigma$ : de plus, les triangles  $ANO$ ,  $QNB$  étant rectangles, on aura  $1 : \sin \Sigma :: AN (A') : AO = A' \sin \Sigma$ , &  $1 : \sin \Sigma :: BN (B') : BQ = B' \sin \Sigma$ . Donc, &c.

C O R O L L A I R E I.

(136.) Représentant donc par  $a$  &  $b$  les perpendiculaires  $AO$ ,  $BQ$ , l'expression de l'angle de rotation produit dans l'instant  $dt$  deviendra  $= \frac{ds \sin \alpha dt - ds \sin \beta dt}{A'^2 A + B'^2 B}$ .

Mais la ligne  $BQ$  étant de l'autre côté du centre des masses à l'égard de la droite  $AO$ , supposée positive, doit être considérée comme négative. Convenant donc de changer les signes des quantités qui

ne sont pas positives \*, l'expression de la vitesse angulaire, ou de l'angle de rotation produit dans l'instant  $dt$  deviendra =

$$\frac{dfdt(a\alpha + b\beta)}{A'^2A + B'^2B} = \frac{dfdt \sin \Sigma (A'\alpha + B'\beta)}{A'^2A + B'^2B}.$$

## S C O L I E.

(137.) Nous supposerons pour le présent que les corps sont infiniment petits, ou que leurs masses sont réunies dans des points, c'est-à-dire, à leurs centres de masse.

## C O R O L L A I R E II.

(138.) Puisque l'angle de rotation est  $= \frac{dfdt \sin \Sigma (A\alpha - B\beta)}{A'^2A + B'^2B} = \frac{dfdt(a\alpha - b\beta)}{A'^2A + B'^2B}$ , si, dès le commencement de l'action, la somme des moments  $A\alpha - B\beta$ , ou  $a\alpha - b\beta$  étoit égale à zéro, le système ne tourneroit pas.

## C O R O L L A I R E III.

(139.) Puisqu'on suppose que les puissances agissent constamment sur les deux corps  $A$  &  $B$ , suivant les directions  $AF$ ,  $BG$ ; il s'ensuit que la rotation se fera (61.) dans le plan qui coïncide avec ces directions, & avec la droite  $AB$  qui passe par le centre des masses.

## D É F I N I T I O N X X V.

(140.) Pour plus de clarté, nous appellerons désormais ce plan, *Plan gyroïre*, ou *Plan de rotation*.

## L E M M E II.

(141.) Si l'un des corps est supposé infini, ce corps restera sans mouvement, & le centre des masses coïncidera avec lui; par conséquent le centre des masses restera également fixe, ou sans mouvement.

Car  $B$  étant le corps qu'on suppose infini, l'équation  $\frac{dt}{B} \int \beta dt = db$ , fait voir que son mouvement est zéro: on voit de même par l'équation  $B' = \frac{A'A}{B}$ , que sa distance  $B'$ , au centre des masses est aussi zéro. Donc si l'un des corps, &c.

---

\* Les quantités qui ne sont pas positives sont  $b$  &  $B'$ : car on voit que la distance  $BN = B'$  étant de l'autre côté du centre des masses à l'égard de la distance  $AN = A'$ , qu'on suppose positive, elle doit être de signe contraire. On voit également que ce changement de signe n'affecte point le dénominateur des expressions de l'angle de rotation, puisque la quantité  $B'$  y est au quarré: ainsi, ce dénominateur est toujours essentiellement positif. Cette remarque s'applique à l'Art. 129.

COROLLAIRE I.

(142.) Dans ce cas, la quantité  $B' d\beta dt \sin \Sigma$ , ainsi que la quantité  $B'^2 B$ , qui se trouvent dans l'expression de l'angle de rotation, sont zéro. Ainsi, cette expression se réduit à  $\frac{A' d\beta dt \sin \Sigma}{A'^2 A} = \frac{d\beta dt \sin \Sigma}{A' A}$ , ou  $= \frac{d\beta a dt}{A'^2 A}$ : d'où l'on voit que lorsqu'un seul corps  $A$  est obligé de tourner autour d'un point fixe dont il est éloigné de la quantité  $A'$ , l'angle de rotation produit pendant l'instant  $dt$  est  $= \frac{d\beta a dt \sin \Sigma}{A' A} = \frac{d\beta a dt}{A'^2 A}$  \*

COROLLAIRE II.

(143.) S'il n'y a qu'une seule puissance à agir, & qu'il y ait toujours deux corps; c'est-à-dire, si  $\beta = 0$ , l'angle de rotation sera  $= \frac{A' d\beta a dt \sin \Sigma}{A'^2 A + B'^2 B} = \frac{d\beta a dt}{A'^2 A + B'^2 B}$ .

COROLLAIRE III.

(144.) Cette expression peut se changer en celle-ci,  $\frac{A' d\beta a dt \sin \Sigma}{A'^2 (A + \frac{B'^2}{A'^2} B)} = \frac{d\beta a dt}{A'^2 (A + \frac{B'^2}{A'^2} B)}$ , laquelle est la même (142.) que celle qu'on

trouveroit, en supposant qu'un seul corps  $= A + \frac{B'^2}{A'^2} B$ , tourne par l'action de la puissance  $a$ , autour d'un point fixe éloigné de lui de la quantité  $A'$ . Donc la puissance  $a$  produit le même angle de rotation, lorsqu'elle fait tourner un seul corps  $= A + \frac{B'^2}{A'^2} B$  autour d'un point fixe éloigné de lui de la quantité  $A'$ , que lorsqu'elle fait tourner les deux corps  $A$  &  $B$ , autour du même point fixe aux distances  $A'$  &  $B'$ .

COROLLAIRE IV.

(145.) Comme la quantité  $B' \sin \Sigma$ , ou la perpendiculaire  $b$  s'est évanouie de l'expression  $\frac{d\beta a dt}{A'^2 A + B'^2 B}$ ; il s'ensuit que, pour l'angle de rotation, le lieu du corps  $B$  est indifférent, pourvu qu'il soit toujours éloigné du point fixe de la quantité  $B'$ .

\* Réciproquement, on peut regarder le point fixe sur lequel un corps est assujéti à tourner, comme le centre de gravité d'un système de deux corps, dont l'un placé sur ce point, & par conséquent sans mouvement, est d'une masse infinie à l'égard de celle de l'autre qui est le corps qui se meut réellement. Le moment d'inertie du corps en mouvement est le seul qu'on doit considérer, puisque celui de l'autre est zéro; & ce moment est le produit de la masse de ce corps, par le carré de sa distance au point fixe.

## COROLLAIRE V.

(146.) Il est évident, par ce qui a été dit à l'Art. 144, qu'au lieu de deux corps  $A$  &  $C$  qui seroient animés par la puissance  $\alpha$  aux distances  $A'$  &  $C'$  du centre de gravité, nous pouvons supposer un seul corps  $= A + \frac{C'^2}{A'^2} C$  soumis à l'action de la même puissance à la distance  $A'$  du même point. Substituant donc la quantité  $A + \frac{C'^2}{A'^2} C$  en place de  $A$  seul, dans l'expression  $\frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 A + B'^2 B}$ , il en résultera l'angle de rotation produit dans le même instant  $dt$ , par l'action des deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , sur les trois corps  $A$ ,  $B$  &  $C$ , situés dans le même plan de rotation; & la valeur de cet angle sera

$$= \frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 (A + \frac{C'^2}{A'^2} C) + B'^2 B} = \frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 A + B'^2 B + C'^2 C}.$$

## COROLLAIRE VI.

(147.) Pareillement, l'angle de rotation, produit par la seule puissance  $\alpha$  qui agit sur les trois corps  $A$ ,  $C$  &  $D$ , sera

$$= \frac{dsfaadt}{A'^2 A + C'^2 C + D'^2 D} = \frac{dsfaadt}{A'^2 (A + \frac{C'^2}{A'^2} C + \frac{D'^2}{A'^2} D)}.$$

Mais cet angle est le même que celui que produiroit la même puissance, si elle agissoit sur un seul corps  $= A + \frac{C'^2}{A'^2} C + \frac{D'^2}{A'^2} D$ : substituant donc la valeur de ce corps

en place de  $A$  dans l'expression  $\frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 A + B'^2 B}$ , on aura l'angle de rotation que produisent les deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$  agissant sur les quatre corps  $A$ ,  $B$ ,  $C$  &  $D$ , situés dans le même plan de rotation, & la valeur de cet angle sera

$$= \frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 (A + \frac{C'^2}{A'^2} C + \frac{D'^2}{A'^2} D) + B'^2 B} = \frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 A + B'^2 B + C'^2 C + D'^2 D}.$$

## COROLLAIRE VII.

(148.) On dira la même chose de cinq, six, ou d'un plus grand nombre de corps: de sorte que l'angle de rotation produit dans un instant  $dt$  par l'action de deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , sur un nombre quelconque de corps situés dans le même plan de rotation, est

$$= \frac{dsfaadt + dsfbdt}{A'^2 A + B'^2 B + C'^2 C + D'^2 D + \&c.}.$$

## COROLLAIRE VIII.

(149.) S'il n'y avoit qu'un seul corps, & qu'il y eût toujours deux

puissances ; c'est-à-dire , si l'on avoit  $B=0$  ; dans ce cas , l'expres-

sion de l'angle de rotation se réduiroit à  $\frac{dtsaadt+dtfbdt}{A'^2A} = \frac{dtsadt(\alpha+\frac{b}{a}\beta)}{A'^2A}$

COROLLAIRE IX.

(150.) On auroit la même expression , si la puissance  $\alpha+\frac{b}{a}\beta$  , agissoit seule sur le corps  $A$  à la distance perpendiculaire  $a$  de la direction qui passe par le centre des masses. Donc deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$  , dont les directions sont parallèles , & qui agissent à des distances perpendiculaires  $a$  &  $b$  de la direction qui passe par le centre des masses , produisent le même angle de rotation qu'une seule puissance  $\alpha+\frac{b}{a}\beta$  qui agiroit à la distance  $a$ .

COROLLAIRE X.

(151.) Nous pouvons donc mettre dans l'expression  $\frac{dtsaadt+dtfbdt}{A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+Ec}$  , au lieu de deux puissances  $\alpha$  &  $\gamma$  , qui agiroient aux distances  $a$  &  $c$  , une seule puissance  $\alpha+\frac{c}{a}\gamma$  , qui agisse à la distance  $a$  ; ce qui donnera l'angle de rotation produit par trois puissances qui agissent parallèlement sur un nombre quelconque de corps situés dans le même plan que les directions des puissances  $= \frac{dt(saadt+scadt)+dtfbdt}{A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+Ec} = \frac{dtsaadt+dtfbdt+dtscadt}{A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+Ec}$  .

COROLLAIRE XI.

(152.) Pareillement , si l'on substitue dans cette dernière expression la quantité  $fsadt(\alpha+\frac{d}{a}\delta)$  , à la place de  $fsaadt$  seul , on aura l'angle de rotation produit par l'action de quatre puissances qui agissent suivant des directions parallèles sur un nombre quelconque de corps situés dans le même plan de rotation  $= \frac{dtsaadt+dtfbdt+dtscadt+dtfsadt}{A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+Ec}$  .

COROLLAIRE XII.

(153.) On dira la même chose d'un nombre quelconque de puissances qui agissent suivant des directions parallèles sur un nombre quelconque de corps situés dans un même plan de rotation. Donc en général , l'angle de rotation produit , pendant un temps infiniment petit  $dt$  , par un nombre quelconque de puissances qui agissent suivant des directions parallèles sur un nombre quelconque de corps unis entre eux par des lignes inflexibles , & situés dans le plan même



de la rotation, a pour expression  $\frac{dfsadi+dfsdbdi+dfsdc di+dfsdd di+\&c.}{A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+\&c.}$

Dans cette expression, on fera négatives les perpendiculaires  $a, b, c, d, \&c.$  & les puissances  $\alpha, \beta, \gamma, \delta, \&c.$  qui doivent l'être (136.)

## COROLLAIRE XIII.

*Al 52. 53. 54. 55. 56. 57. 58.* (154.) Si l'on représente par  $p$  la distance perpendiculaire du centre des puissances à la direction qui passe par le centre des masses; & par  $\pi$  la somme des puissances, on aura (104.)  $p\pi = \alpha a + \beta b + \gamma c + \delta d + \&c.$  somme des moments, &  $dfs p \pi dt = dfs dt (\alpha a + \beta b + \gamma c + \delta d + \&c.)$ . Donc, en substituant, on aura, pour la valeur de l'angle de rotation produit dans l'instant  $dt$  par l'action d'un nombre quelconque de puissances qui agissent, suivant des directions parallèles, sur un nombre quelconque de corps unis entre eux par des lignes inflexibles, & qui sont dans le même plan de rotation, la quantité

$$\frac{dfs p dt}{A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+\&c.}$$

## COROLLAIRE XIV.

(155.) L'expression  $p\pi$  fait voir que l'angle de rotation n'éprouvera aucun changement, quelque situation qu'on donne aux puissances, dans le plan de rotation, soit qu'on les divise, soit qu'on les unisse comme on voudra, pourvu que la somme des puissances qu'on leur substitue, soit toujours égale à la même quantité  $\pi$ ; & que la distance perpendiculaire de leur centre à la direction qui passe par le centre des masses soit toujours égale à la même quantité  $p$ .

## COROLLAIRE XV.

(156.) L'expression du dénominateur  $A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+\&c.$  fait voir pareillement que la valeur de l'angle de rotation n'éprouvera aucun changement, de quelque manière qu'on distribue les corps dans le plan de rotation, pourvu qu'on les conserve à la même distance du centre des masses; & si l'on fait varier ces distances en même temps que les corps, l'angle de rotation demeurera encore le même, si la somme  $A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+\&c.$  des moments d'inertie demeure toujours constante.

## COROLLAIRE XVI.

(157.) Si nous supposons que la somme des moments d'inertie  $A'^2A+B'^2B+C'^2C+D'^2D+\&c. = S$ , l'angle de rotation produit pendant l'instant  $dt$ , par un nombre quelconque de puissances qui agissent

agissent parallèlement sur un nombre quelconque de corps unis entre eux par des lignes inflexibles, & situés dans le plan même de la rotation, sera  $= \frac{disf \cdot dt}{S}$ .

PLANO. I.

COROLLAIRE XVII.

(158.) Pareillement, si l'on représente par  $P$  la distance du centre des masses à celui des puissances; & par  $\Sigma$  l'angle que forme la ligne qui joint ces deux centres avec les directions, on aura  $1 : \sin \Sigma :: P : p = P \sin \Sigma$ . Donc, en substituant, on pourra encore exprimer l'angle de rotation par  $\frac{f(disf \cdot dt P \sin \Sigma)}{S}$ , ou par  $\frac{Pf(disf \cdot dt \sin \Sigma)}{S}$ , si  $P$  est constant. \*

PROPOSITION XIX.

(159.) Le mouvement de rotation sera le même, soit que le système soit libre, soit que son centre de masse soit fixe.

Si l'on suppose qu'une nouvelle puissance, égale à la somme de toutes celles qui agissent sur le système, agisse dans une direction contraire sur le centre des masses, il est clair que ce centre demeurera en repos (110.): mais cette nouvelle puissance étant appliquée au centre des masses, n'affectera point le numérateur de la formule de l'angle de rotation. Donc le mouvement de rotation du système se fera de la même manière, son centre de masse étant fixe, que s'il étoit libre.

PROPOSITION XX.

(160.) Les formules que nous avons données pour la valeur de l'angle de rotation, ont encore lieu dans le cas où tous les corps, ainsi que toutes les puissances, ne sont pas dans le même plan de rotation.

FIG. 116

Supposons que le système est composé de trois corps  $B, C, D$ , unis entre eux par des lignes inflexibles, & animés par les trois puissances  $\beta, \gamma, \delta$ , dont les directions sont parallèles entre elles, & perpendiculaires à la droite  $DC$  qui joint les deux corps  $D$  &  $C$ . Soit de plus  $BA$  perpendiculaire à  $DC$ ;  $A$  le centre des masses des corps  $C$  &  $D$ ; &  $G$  celui des trois corps, ou celui des deux  $B$  &  $A$ , en supposant les deux corps  $C$  &  $D$ , réunis dans le point  $A$ , de manière à ne faire qu'un seul corps  $A = C + D$ . Soit encore supposé que le centre des deux puissances  $\gamma$  &  $\delta$ , se trouve de

\* On remarquera que ces expressions sont celles de l'angle de rotation pendant un temps fini  $t$ , au lieu que les précédentes n'en expriment que la différentielle, c'est-à-dire qu'elles expriment l'angle de rotation produit pendant un temps infiniment petit  $dt$ .

de même en  $A$ , afin que le système des deux corps  $C$  &  $D$  ne tourne point, & qu'en conséquence la ligne  $CD$  se conserve dans tout son mouvement perpendiculaire aux directions des puissances. Par le centre  $G$  des masses, menons la ligne  $IH$  parallèle à  $DC$ , & ensuite des points  $D$  &  $C$  abaïssons sur  $IH$  les perpendiculaires  $DH$  &  $CI$ ; de plus, représentons ces perpendiculaires par  $D'$  &  $C'$ , & la ligne  $AG$  par  $A'$ , ce qui donnera  $A' = C' = D'$ ; & supposons enfin que  $\gamma + \delta = \alpha$ .

Substituant maintenant ces valeurs dans la formule trouvée pour l'angle de rotation produit dans le système des deux corps  $B$  &  $A$ , qui est  $\frac{ds ds' \sin \alpha (A' a + B' b)}{A' a A + B' b B}$ , cette formule deviendra  $\frac{ds ds' \sin \alpha (C' c + D' d + B' b)}{C' c C + D' d D + B' b B}$ , qui est l'expression de l'angle de rotation produit dans le système des trois corps  $B$ ,  $C$  &  $D$ ; angle qui est le même que celui qui auroit lieu, si les trois corps étoient dans le même plan de rotation  $AB$ , & placés à des distances  $B'$ ,  $C'$  &  $D'$  du point  $G$ : puisque cette expression de l'angle de rotation est identique avec celle qu'on a trouvée précédemment pour ce cas.

#### COROLLAIRE I.

(161.) On voit évidemment que le corps  $B$  peut pareillement se diviser en deux autres corps situés aux extrémités d'une ligne parallèle à  $DC$ , & les supposer animés par l'action de deux puissances, dont la somme est égale à  $\beta$ . Il en seroit de même d'un nombre quelconque de corps, dont se trouveroit composé un système, & qui seroient situés dans le même plan de rotation  $AB$ .

#### COROLLAIRE II.

(162.) On vient de voir comment deux corps  $A$  &  $B$  placés dans le même plan de rotation  $AB$ , peuvent être divisés, ou conçus divisés en plusieurs autres: par la même méthode, les corps divisés peuvent aussi être réunis, ou considérés comme réunis dans le même plan  $AB$ . Dans l'un & l'autre cas, le centre des puissances se trouve dans ce plan, & c'est sur ce même plan qu'on exprime la mesure de l'angle gyrotoire, ou de rotation.

#### COROLLAIRE III.

(164.) Le plan de rotation sera donc, dans les deux cas, celui qui, passant par le centre des masses, passe aussi par celui des puissances, & est parallèle aux directions de ces dernières.

#### COROLLAIRE IV.

(165.) Puisque le mouvement de rotation du système se fait de

la même manière lorsque le système est libre, que lorsque le centre  $G$  des masses est fixe, le système tournera donc, dans le cas présent, de la même manière que si la ligne  $HI$  étoit fixe. Car, par la supposition, cette droite  $HI$  doit se maintenir constamment parallèle à  $DC$ , & celle-ci doit toujours être perpendiculaire aux directions des puissances.

DÉFINITION XXVI.

(165.) La ligne  $HI$ , considérée comme fixe, sur laquelle le système fait sa rotation, s'appelle *Axe de rotation*.

COROLLAIRE V.

(166.) Si, par l'axe de rotation  $HI$ , on fait passer un plan parallèle aux directions des puissances; & si, des points  $D$ ,  $A$  &  $C$ , on abaisse des perpendiculaires à ce plan, ces perpendiculaires que nous nommerons  $d$ ,  $a$  &  $c$ , seront égales entre elles, & à  $D' \sin \Sigma$ ,  $A' \sin \Sigma$ , &  $C' \sin \Sigma$  (135.). Substituant donc les lettres  $d$ ,  $a$  &  $c$  dans la formule de l'angle de rotation, en place des quantités  $D' \sin \Sigma$ ,  $A' \sin \Sigma$ , &  $C' \sin \Sigma$ , chacune pour celle qui lui correspond, cette formule deviendra  $\frac{d \sin \Sigma dt (c^2 + d^2 + b^2)}{C^2 C + D^2 D + B^2 B}$ ; expression qui, comme on le voit, est la même que celle qu'on a trouvée pour le cas où tous les corps du système sont dans le même plan de rotation  $AB$ .

DÉFINITION XXVII.

(167.) Nous appellerons *Plan directeur* ce plan qui, passant par l'axe de rotation, est parallèle aux directions des puissances.

COROLLAIRE VI.

(168.) Puisque  $d$ ,  $c$  &  $b$  marquent les distances perpendiculaires des points  $D$ ,  $C$  &  $B$  au plan directeur, si nous nommons  $p$  la distance perpendiculaire du centre de toutes les puissances au même plan; & si nous représentons par  $\pi$  la somme des mêmes puissances, on aura la somme des moments des puissances, c'est-à-dire,  $\gamma c + d\delta + b\beta + \xi c = p\pi$  (104.), d'où l'on tire  $\frac{d \sin \Sigma dt}{C^2 C + D^2 D + B^2 B}$  pour l'expression de l'angle de rotation, ou enfin en faisant le dénominateur  $C^2 C + D^2 D + B^2 B + \xi c = S$ , cette expression deviendra  $\frac{d \sin \Sigma dt}{S}$ :  $S$  marquant ici la somme des moments d'inertie. \*

\* Il est nécessaire de remarquer que depuis l'Art. 160, les moments d'inertie n'expriment

(169.) On verra aisément, en examinant ces formules, qu'elles n'exigent point que les centres de masse des corps pris deux à deux, comme  $D$  &  $C$ , se trouvent précisément dans la droite  $AB$ , comme nous l'avons supposé dans l'Art. 160 ; on peut les supposer plus hauts, ou plus bas, dans la même ligne  $CD$  ; car cela n'affecte nullement les distances  $DH$ ,  $AG$  &  $CI$ , & par conséquent le dénominateur  $C'^2C + D'^2D + B'^2B + \&c.$ , ni l'angle de rotation n'éprouvent aucun changement. La seule chose qui changera sera le centre  $G$  des masses ; mais il se maintiendra toujours dans la droite, ou axe  $HI$ .

## COROLLAIRE VIII.

(170.) Les mêmes formules n'exigent pas non plus que les centres des puissances qui agissent sur les corps pris deux à deux, comme  $D$  &  $C$ , tombent précisément dans la ligne  $AB$ , ni dans le centre de masse des mêmes corps, comme nous l'avons supposé dans l'Art. 160 : elles exigent seulement que la distance  $p$  du centre de toutes les puissances au plan directeur, reste toujours la même ; que ce centre soit placé en  $K$ , ou en quelque autre point de la ligne  $LKN$  parallèle à l'axe, il en résultera toujours le même angle de rotation, puisque la quantité  $p$  conserve toujours la même valeur.

## PROPOSITION XXI.

(171.) Si l'on faisoit varier le centre des puissances, de manière qu'il sortît de la ligne, ou plan  $GA$ , qui, passant par le centre des masses, est perpendiculaire au plan directeur  $HI$ , le système ne tourneroit pas alors sur l'axe fixe  $HI$ , mais sur un autre axe qui, passant par le centre de gravité, seroit perpendiculaire à un plan parallèle aux directions des puissances, & passant par le centre des masses & par celui des puissances.

Supposons que les directions des puissances sont perpendiculaires au plan du papier sur lequel la figure est tracée, & que leur centre se trouve en  $O$ . Soit imaginé le plan  $GO$ , parallèle aux directions ; & par le centre  $G$  soit élevé la perpendiculaire  $GQ$  sur ce plan, cette perpendiculaire sera l'axe fixe sur lequel le système fera sa rotation. Car supposons que le système puisse aussi tourner sur la

---

plus le produit de chaque corps par le carré de sa distance au centre des masses qui composent le système, comme notre Auteur les a définis d'après *Leonard Euler*, & comme il les avoit employés avant cet article ; mais ces moments expriment le produit de chaque corps par le carré de sa distance à l'axe de rotation. Cette dernière définition revient à la première, lorsque les corps sont dans un même plan.



ligne  $GO$  ; dans ce cas , les produits des puissances situées de part & d'autre du plan  $GO$  , par leurs distances perpendiculaires au même plan , doivent former le numérateur de l'expression de l'angle de rotation ; mais la somme de ces produits est égale à zéro : donc le système ne peut tourner sur la ligne  $GO$  , & par conséquent la ligne  $QT$  ne peut non plus tourner sur  $GO$ . Donc  $QT$  sera l'axe fixe sur lequel le système doit tourner. \*

COROLLAIRE I.

( 172.) Si l'on fait passer par  $QGT$  un plan parallèle aux directions des puissances , ce plan sera le plan directeur ( 167.) ;  $p$  exprimera la perpendiculaire abaissée du centre  $O$  des puissances sur le plan directeur  $QGT$  ( 168.) ; &  $GO$  sera le plan de rotation qui , passant par le centre  $G$  des masses , & par celui  $O$  des puissances , est parallèle aux directions de celles-ci ( 163.).

COROLLAIRE II.

( 173.) Comme un corps fini quelconque peut être conçu divisé en une infinité d'autres corps infiniment petits , & unis entre eux par la nature, il s'ensuit que l'angle de rotation produit pendant la différentielle de temps  $dt$  , autour d'un axe , par un nombre quelconque de puissances qui agissent sur un corps dans des directions parallèles , sera 
$$= \frac{ds p \cdot dt}{s} = \frac{P d s \cdot dt \sin \Sigma}{s}$$
 : en marquant par  $P$  la distance du centre des puissances à l'axe de rotation ; & par  $\Sigma$  l'angle que forme la ligne qui mesure cette distance , avec le plan directeur.

COROLLAIRE III.

( 174.) Si l'un des corps est infini , ce corps restera fixe ( 141.) , & son centre de gravité concourra avec le centre de gravité du système. Le système tournera alors autour de ce corps , ou sur un axe fixe qui , passant par son centre de gravité , sera perpendiculaire à un plan parallèle aux directions , & qui passe par ce point fixe , & par le centre des puissances.

COROLLAIRE IV.

( 175.) L'expression de l'angle de rotation sera dans ce cas , comme

---

\* Ceci paroitra d'ailleurs évident , si l'on considère que le point  $O$  étant , par l'hypothèse , le centre des puissances , & que le système devant tourner sur son centre de gravité  $G$  , (Voyez les Articles 129 & suiv. & particulièrement la troisième note de l'Article 129) le plan  $GO$  parallèle aux directions des puissances , & dans lequel se trouve leur résultante , sera nécessairement le plan de rotation. Par conséquent toutes les parties du système décriront des arcs parallèles à ce plan  $GO$ . Donc le système tournera sur un axe perpendiculaire à ce plan , c'est-à-dire , sur la ligne  $QT$ .

PLANC. 1.

ci-dessus,  $= \frac{df a^2 dt + df b^2 dt + \&c... + df e^2 dt}{A'^2 A + B'^2 B + \&c... + E'^2 E}$ ; expression qui se réduit, le corps  $E$  étant infini, à  $\frac{df a^2 dt + df b^2 dt + \&c...}{A'^2 A + B'^2 B + \&c...} * = \frac{df p^2 dt}{S} = \frac{P df \pi dt \sin \Sigma}{S}$ .

## S C O L I E.

(176.) Dans ce cas, le centre de gravité du système est dans l'axe fixe: les distances  $A', B', C', \&c.$  sont celles des corps au même axe fixe;  $a, b, c, \&c. \& p$  sont les perpendiculaires abaissées des puissances & de leur centre sur le plan directeur, lequel coïncide avec le même axe fixe;  $P$  est la distance perpendiculaire du centre des puissances à l'axe;  $\pi$  la somme de toutes les puissances; &  $S$  la somme des produits des corps, ou masses, par le quarré de leurs distances perpendiculaires au même axe fixe.

## L E M M E I I I.

(177.) Si l'on appelle  $Z$  la somme des produits des corps, ou masses, par le quarré de leurs distances respectives à un axe qui passe par leur centre de masse, & qui soit en même temps parallèle à celui qui passe par le point fixe; & si de plus on appelle  $G$  la distance du même centre des masses à l'axe fixe, on aura  $S = G^2 M + Z$ .

FIG. 13.

Car soit  $IKLN$  un corps qu'on peut regarder comme un système de corps liés entre eux;  $H$  son centre de gravité;  $O$  l'axe fixe perpendiculaire au plan de rotation, que nous supposons être le même que celui de la figure; &  $Q$  un petit poids, un corpuscule, ou une petite ligne perpendiculaire au plan de rotation, ou parallèle aux axes. Cela posé, le quarré de  $OQ$ , distance perpendiculaire du corpuscule  $Q$  à l'axe fixe  $O$  est égal à la somme des quarrés de  $OH = G$ , & de  $HQ$ ; plus à deux rectangles de  $OH$  par  $HT$ . La même chose aura lieu pour chacun des corpuscules dont le corps est composé. Donc la somme des produits de chaque corpuscule, ou masse élémentaire, par le quarré de sa distance perpendiculaire à l'axe fixe  $O$ , sera  $= G^2 M + \int HQ^2. Q + 2G \int HT. Q$ ; c'est-à-dire que  $S = G^2 M + Z + 2G \int HT. Q$ . Mais  $\int HT. Q$  est la somme des pro-

\* Cela est évident; car, par le Corollaire précédent, la distance  $E'$ , ainsi que la perpendiculaire  $e$  sont chacune égales à zéro.

On voit encore, par ces deux Corollaires, qu'on peut regarder le point fixe sur lequel un système de corps est assujéti à tourner, comme le centre de gravité d'un autre système qui auroit un corps de plus; ce corps additionnel étant supposé infini à l'égard de la somme des autres, & placé sur le point fixe. On voit, par ces formules, que la considération de ce corps infini est inutile relativement à l'angle de rotation, qui par conséquent sera le même dans les deux systèmes. Dans ce cas, comme dans tous les autres, les moments d'inertie sont le produit de chaque corps par le quarré de sa distance à l'axe fixe. Cette note est analogue à celle de l'Article 142.

duits des corpuscules, ou masses, par leurs distances au plan directeur  $YX$ , & cette somme est égale (120.) au produit de la masse totale  $M$ , par la distance du centre des masses  $H$  au plan  $YX$ , laquelle distance est zéro : donc  $\int HT. Q = 0$ , & par conséquent  $G^2 M + Z = S$ .

PLANC. I.

COROLLAIRE I.

(178.) En substituant cette valeur de  $S$ , dans les expressions de l'angle de rotation, elles deviendront dans le cas d'un axe fixe

$$= \frac{\int (ds p \cdot dt)}{G^2 M + Z} = \frac{P \int (ds \cdot dt \sin \Sigma)}{G^2 M + Z}.$$

COROLLAIRE II.

(179.) Lorsque  $G = 0$ ; c'est-à-dire, lorsque l'axe fixe passe par le centre des masses, ou que le système tourne sur son centre de masse, on a  $S = Z$ ; dans ce cas, les expressions ci-dessus se réduisent à celles qu'on a données dans les Art. 157 & 158. Donc le système, ou le corps, étant libre, sa rotation se fait de la même manière que s'il tournoit sur son centre de masse supposé fixe; c'est ce qui a déjà été démontré, Art. 159.

COROLLAIRE III.

(180.) Quand le centre des puissances coïncide avec celui des masses, comme il arrive dans les corps pesants, lorsqu'ils descendent par la seule action de la gravité, on a  $G = P$ . Donc, dans ce cas, l'angle de rotation sur un axe fixe sera

$$= \frac{\int (ds p \cdot dt)}{P^2 M + Z} = \frac{P \int (ds \cdot dt \sin \Sigma)}{P^2 M + Z}.$$

PROPOSITION XXII.

(181.) Le centre de gravité dans les corps pesants qui descendent par la seule action de la gravité, en tournant autour d'un point, ou axe fixe, ne peut parvenir au repos qu'en descendant le plus bas qu'il est possible.

Soit  $ABCD$  un corps pesant, qui doit tourner librement autour de l'axe  $E$ , par la seule action de la gravité. Soit  $G$  le centre de gravité du corps,  $HO$  un plan horizontal, &  $FI$  un plan vertical, qui passent par l'axe fixe  $E$ . Ayant tiré la ligne  $EG$  perpendiculaire à l'axe, elle sera  $= P$ , & l'angle  $GEI = \Sigma$ . Le seul cas où le corps peut rester sans mouvement, est sans contredit celui dans lequel, au commencement de l'action, la différentielle  $\frac{P ds \cdot dt \sin \Sigma}{P^2 M + Z}$  de l'angle de rotation est égale à zéro. Mais quelle que soit la situation du corps, cette quantité ne peut être zéro que lorsque  $P \sin \Sigma = GK = 0$ , ou lorsque  $\Sigma = 0$ . Donc il faut que le corps parvienne à cette si-

FIG. 14.

PLANC. I.

tuation pour pouvoir s'arrêter, ou rester en repos. Or cette situation ne peut avoir lieu que lorsque le corps parvient au point où la perpendiculaire  $GN = P \cos \Sigma$  a la plus grande valeur, ou est un *maximum*; car, en différenciant, on a pour ce cas  $P d\Sigma \sin \Sigma = 0$ , qui donne  $P \sin \Sigma = 0$ . Donc un corps ne peut rester en repos que lorsque son centre de gravité  $G$  est parvenu à sa plus grande distance du plan horizontal  $HO$ , ou, ce qui revient au même, que lorsqu'il est descendu le plus bas qu'il est possible.

## DES PENDULES.

## DÉFINITION XXVIII.

(182.) On appelle *Pendule simple* un corps infiniment petit, ou entièrement réuni dans un point  $A$  suspendu à un fil infiniment mince, ou à une ligne inflexible  $AC$ .

FIG. 15.

## DÉFINITION XXIX.

(183.) Le point  $C$  étant fixe, si l'on éloigne le corps  $A$  de la verticale  $CB$ , comme en  $CA$ , & qu'ensuite on l'abandonne à lui-même, le pendule se meut en vertu de la gravité qui est la puissance qui l'anime, & va jusqu'en  $Ca$ ; ensuite il revient de nouveau en  $CA$ , & ainsi continuellement. Chacune de ces allées & venues s'appelle une *Oscillation*.

## COROLLAIRE I.

(184.) Comme il n'y a qu'un seul corps dans ce système, ou pendule simple, & qu'une seule puissance qui l'anime, toutes les quantités qui entrent dans l'expression de l'angle de rotation doivent, dans ce cas, être égales à zéro, excepté une: par conséquent l'angle de rotation du pendule simple  $= \frac{d^2 s \sin \Sigma}{A \cdot A} = \frac{P d^2 s \sin \Sigma}{A \cdot A}$  (ou à cause que  $P = A' = CA$ )  $= \frac{d^2 s \sin \Sigma}{CA \cdot A}$ .

## COROLLAIRE II.

(185.) Comme la puissance  $\alpha$  est constante dans les corps qui tombent par l'action de la gravité; & qu'on a (50.)  $\frac{\alpha}{A} = \xi$ , il s'ensuit que l'angle de rotation du pendule simple sera  $= \frac{\xi d^2 s \sin \Sigma}{CA}$ ;  $\Sigma$  marquant l'angle  $BCA$  que forme le pendule simple avec la verticale  $CB$ , à quelque instant que ce soit de son oscillation; de sorte que l'angle total, ou l'oscillation entière sera  $= 2 \Sigma = \frac{\xi}{CA} \int (d^2 s \sin \Sigma)$ .

DÉFINITION

DÉFINITION XXX.

PLANC. I.

(186.) On appelle *Pendule composé* tout autre pendule dans lequel le corps, ou le fil, a quelque volume, ou qui est composé de plusieurs corps unis entre eux, comme *A* & *B*.

FIG. 16  
& 17.

COROLLAIRE I.

(187.) L'angle de rotation du pendule composé est (180.)  

$$= \frac{P f (d f d t \sin \Sigma)}{P^2 M + Z} : \text{ou, à cause que } \pi \text{ est constant, \& que } \frac{\pi}{M} = \xi (50.),$$
  

$$= \frac{P \xi M f (d f d t \sin \Sigma)}{P^2 M + Z}.$$

COROLLAIRE II.

(188.) Si un pendule simple & un pendule composé font leurs oscillations dans le même temps, & si ces oscillations sont d'ailleurs égales; c'est-à-dire, si l'angle  $\Sigma$  de l'une est toujours égal à l'angle  $\Sigma$  de l'autre, on aura  $\frac{\xi f (d f d t \sin \Sigma)}{CA} = \frac{P \xi M f (d f d t \sin \Sigma)}{P^2 M + Z}$ , ou à cause que la quantité  $\xi f (d f d t \sin \Sigma)$ , qui se trouve dans l'un & dans l'autre membre de l'équation, est la même de part & d'autre, par les conditions du problème, on aura, en réduisant,  $\frac{1}{CA} = \frac{PM}{P^2 M + Z}$ ; expression qui donne la longueur du pendule simple isochrone au pendule composé; c'est-à-dire,  $CA = \frac{P^2 M + Z}{PM} = P + \frac{Z}{PM}$ .

COROLLAIRE III.

(189.) Substituant en place de  $P^2 M + Z$  son égale  $S$ , la longueur  $CA$  du pendule simple isochrone au pendule composé sera  $= \frac{S}{PM}$ .

DÉFINITION XXXI.

(190.) Si, dans un pendule composé, on prend, dans la ligne qui joint le centre de gravité & l'axe fixe, un point qui soit éloigné de l'axe fixe de toute la longueur du pendule simple, dont les oscillations sont de la même grandeur & de la même durée que celles du pendule composé, ce point est ce qu'on appelle *Centre d'oscillation*.

COROLLAIRE I.

(191.) Le centre d'oscillation sera donc éloigné du centre de gravité, de la quantité  $\frac{Z}{PM} = P + \frac{Z}{PM} - P$ , qui est la différence entre les distances du centre d'oscillation & du centre de gravité à l'axe, ou au point fixe, *C*.

TOME I.

Q



(192.) Le centre d'oscillation est donc toujours plus éloigné de l'axe fixe, que le centre de gravité, puisqu'on a  $P + \frac{Z}{PM} > P$ .

## PROPOSITION XXIII.

(193.) La longueur du pendule simple isochrone est aussi 
$$= \frac{(A'A^2 + B'B^2 + C'C^2 + \&c.) \sin \Sigma}{A'A \sin \alpha + B'B \sin \beta + C'C \sin \gamma + \&c.}; \Sigma$$
 marquant l'angle DCG que forme la verticale CD, ou le plan vertical perpendiculaire aux directions, avec la ligne CG, qui passe par le centre de gravité G; &  $\alpha, \beta, \gamma, \&c.$ , les angles DCA, DCB, &c. que forme la même verticale, ou le même plan, avec les lignes tirées du point fixe C à chacun des corps dont est composé le pendule.

Car  $P \sin \Sigma = p$  (158.), ou  $P = \frac{p}{\sin \Sigma}$ , en substituant cette valeur dans la formule de l'Art. 189, on aura la longueur du pendule simple isochrone  $= \frac{S \sin \Sigma}{pM}$ . Mettant dans cette expression, pour  $S$ , sa valeur  $A'^2 A + B'^2 B + C'^2 C + \&c.$ , & pour  $pM$  sa valeur  $aA + bB + cC + \&c. = A'A \sin \alpha + B'B \sin \beta + C'C \sin \gamma + \&c.$ , la longueur du pendule simple isochrone sera  $= \frac{(A'^2 A + B'^2 B + C'^2 C + \&c.) \sin \Sigma}{A'A \sin \alpha + B'B \sin \beta + C'C \sin \gamma + \&c.}$ .

## COROLLAIRE.

(194.) Si tous les angles  $\alpha, \beta, \gamma, \&c.$  sont égaux; c'est-à-dire, si tous les corps  $A, B, \&c.$  sont dans une même ligne, ou plan  $BAC$ , qui passe par le point, ou axe fixe,  $C$ ; & si chacun de ces corps en particulier peut être regardé comme réuni en un seul point de la même ligne, ou du plan, le numérateur & le dénominateur de l'expression pourront alors se diviser par le même sinus, & la longueur du pendule simple deviendra, pour ce cas,  $= \frac{A'^2 A + B'^2 B + C'^2 C + \&c.}{A'A + B'B + C'C + \&c.}$ .

## SCOLIE.

(195.) Cette formule que beaucoup d'Auteurs ont donnée comme générale, n'est certaine que dans le cas ci-dessus: dans tous les autres, où les corps qui composent le pendule ne seroient pas réunis dans une ligne qui passât par le point fixe, elle est tout-à-fait sans fondement.

## DES LEVIERS.

## DÉFINITION XXXII.

(196.) Lorsque deux puissances  $\alpha$  &  $\beta$  agissent dans les directions

*AD, BE*, sur un corps inflexible *AB*, appuyé, ou fixé en *C*, cette espece d'instrument, ou corps inflexible s'appelle un *Levier*; & le point *C* sur lequel il est fixé, s'appelle *Point d'appui*, ou *Hypomochlion*. PLANC. I.  
FIG. 18,  
19 & 20.

### DÉFINITION XXXIII.

(197.) Lorsque l'hypomochlion est entre les deux puissances appliquées en *A* & *B*, on l'appelle *Levier de la premiere espece*. Si l'hypomochlion est à l'une des extrémités, la puissance  $\beta$  étant appliquée en *B*, c'est-à-dire, la plus éloignée de l'hypomochlion, tandis que l'autre puissance  $\alpha$ , qu'elle est destinée à vaincre, est appliquée en *A*, c'est-à-dire, plus proche du point d'appui, ce levier s'appelle *Levier de la seconde espece*. Enfin si l'hypomochlion est toujours à l'une des extrémités, la puissance  $\beta$  en est plus proche que la puissance  $\alpha$  qu'elle est destinée à vaincre, on l'appelle *Levier de la troisieme espece*. FIG. 18.  
  
FIG. 19.  
  
FIG. 20.

### COROLLAIRE I.

(198.) L'angle *CAD* étant supposé  $=\Sigma$ , & l'angle *CBE*  $=\sigma$ , l'angle de rotation produit pendant la différentielle de temps *dt*, sera généralement dans les leviers  $= \frac{dt \sin \sigma (CB \cdot \beta - CA \cdot \alpha \sin \Sigma)}{S}$  (129); *S* marquant la somme de tous les moments d'inertie, ou de tous les produits de chaque particule des masses mises en mouvement par le quarré de la distance au point fixe *C*.

### COROLLAIRE II.

(199.) Puisque *CB*  $\cdot \sin \sigma =$  la perpendiculaire *CF*; & que *CA*  $\cdot \sin \Sigma =$  la perpendiculaire *CG*, l'angle de rotation produit pendant la différentielle de temps *dt* sera aussi  $= \frac{dt \sin \sigma (CF \cdot \beta - CG \cdot \alpha)}{S}$ .

### COROLLAIRE III.

(200.) Il suit de là que plus la perpendiculaire *CF* sera grande à l'égard de la perpendiculaire *CG*, moins il faudra que la puissance  $\beta$  destinée à vaincre la puissance  $\alpha$ , soit considérable. Ce sera la même chose, plus la perpendiculaire *CG* sera petite à l'égard de la perpendiculaire *CF*.

### COROLLAIRE IV.

(201.) Il convient donc que la direction *BE* soit perpendiculaire à la longueur du levier, afin que *CF* parvienne à la plus grande valeur qu'elle puisse avoir.

## COROLLAIRE V.

(202.) Il convient encore que la matière dont le levier est composé ait le moins de densité qu'il est possible, ou que les efforts qu'il doit soutenir peuvent le permettre; parce qu'alors la masse étant la moindre qu'il est possible, les quantités qui forment le dénominateur, se trouvent diminuées le plus qu'il est possible; ce qui augmente la valeur de l'angle de rotation.

## COROLLAIRE VI.

(203.) Si, dès le commencement de l'action des puissances, on avoit  $CB.\beta \sin \sigma = CA.\alpha \sin \Sigma$ , ou  $CF.\beta = CG.\alpha$ , l'angle de rotation seroit égal à zéro, & le levier resteroit sans mouvement, c'est-à-dire, en équilibre.

## COROLLAIRE VII.

(204.) Ce qu'on vient de dire de deux puissances, doit s'entendre d'un nombre quelconque de puissances qu'on appliqueroit au levier; car on a vu dans l'Art. 104, que  $p\pi = aa + b\beta + c\gamma + d\delta + \&c.$  & par conséquent la somme des moments de toutes ces puissances produit le même effet qu'une seule puissance  $\pi$  placée à la distance  $p$  de l'hypomochlion.

## COROLLAIRE VIII.

(205.) L'angle de rotation dans le levier pouvant s'exprimer généralement par  $\frac{df \cdot \pi dt}{S}$ ,  $\pi$  exprimant une puissance quelconque qui agit à la distance  $p$  de l'hypomochlion; & de même par  $\frac{u dt}{p}$  (131.), en supposant que  $u$  représente la vitesse du point auquel la puissance est appliquée: on aura par conséquent  $\frac{df \cdot \pi dt}{S} = \frac{u dt}{p}$ ; d'où l'on tire, en divisant par  $dt$ , & en différenciant,  $p^2 \pi dt = S du$ ; ce qui donne la puissance  $\pi = \frac{S du}{p^2 dt}$ .

## COROLLAIRE IX.

(206.) Lorsqu'un levier tourne sur un point quelconque, l'action qu'il éprouve est proportionnelle à  $S du$ ; c'est-à-dire que cette action est en raison composée de la somme  $S$  des moments d'inertie, & de la différentielle  $du$ .

## COROLLAIRE X.

(207.) Puisque l'angle de rotation, ou la vitesse angulaire est  $= \frac{u dt}{p}$ , la différentielle  $du$  sera proportionnelle à la différentielle

de la vitesse angulaire; par conséquent l'action que souffre le levier sera en raison composée de la somme  $S$  des moments d'inertie, & de la différentielle de la vitesse angulaire.

SCOLIE I.

(208.) Lorsqu'un levier est fixé par un quelconque de ses points, sans avoir la liberté de tourner sur ce point, on doit considérer ce point comme l'hypomochlion, ou l'appui sur lequel le levier tend à tourner; mais comme, par l'hypothèse, il ne tourne pas, il faut qu'il y ait équilibre entre les moments (138.): d'où l'on voit, que si tous les moments des forces qu'on a employées sont positifs, il faut nécessairement qu'il y en ait d'autres qui soient négatifs. Ces moments négatifs trouvent leur existence dans la masse même du levier, dans ses fibres qui agissent dans une direction contraire, en vertu de leurs forces d'attraction, de cohésion, ou d'une nature quelconque, comme l'expérience le fait voir. Ainsi, si des puissances quelconques agissoient sur le levier  $CA$  fixe sur sa base  $KEDG$ , de manière que leurs efforts réunis tendissent à le faire tourner sur l'axe  $GE$ , toutes les fibres, ou tous les points de la même base résisteroient, & le moment de chacune de ces fibres seroit la force effective qu'elle exerce, multipliée par sa distance perpendiculaire à l'axe  $EG$ . Si nous appellons donc  $f$  cette force effective de chaque fibre, &  $a, b, c, d, \&c.$  les différentes distances perpendiculaires respectives des fibres à l'axe  $EG$ , on aura le moment de la résistance des fibres  $= f(a+b+c+d+\&c.)$ : donc, par la supposition que le levier ne peut pas tourner, on aura  $p\pi = f(a+b+c+d+\&c.)$ , ou  $f = \frac{p\pi}{a+b+c+d+\&c.}$ ;  $\pi$  désignant la puissance qui agit sur le levier, &  $p$  la distance perpendiculaire de l'axe  $EG$  à la direction de cette même puissance.

On observera que, dans ce cas, la lettre  $f$  ne désigne pas seulement l'intensité de la force absolue de chaque fibre, mais le produit de cette force, par l'amplitude, ou l'aire de la fibre. Supposant donc  $CB = x$ , &  $FH$  parallèle à l'axe  $= y$ , l'aire de la fibre sera  $= dydx$ ; & si nous représentons par  $f$  l'intensité qui en résulte, la force de chaque fibre sera  $= fdydx$ : par conséquent toute la force de la différentielle  $HI$  sera  $= fydx$ , & son moment  $= fyx dx$ . Donc, dans le cas où le levier ne tourne pas, on aura  $\int fyx dx = p\pi$ , ou  $f = \frac{p\pi}{\int yx dx}$ ; bien entendu que dans l'expression  $\int fyx dx$  on renferme non seulement les moments positifs des fibres du segment

PLANC. I.

FIG. III

$GDE$ , mais aussi les moments du segment  $GKE$  qui agissent aussi positivement, & résistent également à la rotation, quoique dans celui-ci les  $x$  soient négatives; parce que les forces  $fydx$  des fibres sont en même temps négatives: car il est facile de voir que dans ce segment, les fibres se compriment, au lieu qu'elles se dilatent, ou tendent à se dilater dans l'autre segment. Les moments de chacun de ces segments sont égaux (103.) au produit de leur surface, par l'intensité  $f$  de la force des fibres, & par la distance de leur centre de gravité à l'axe  $GE$ . Donc si nous supposons la surface  $GDE = A^2$ , la surface  $GKE = a^2$ , la distance du centre de gravité de la première à l'axe  $= K$ , & celle de la seconde au même axe  $= k$ , on aura  $\int xydx = KA^2 + ka^2$ , & par conséquent  $f = \frac{pv}{KA^2 + ka^2}$ .

## COROLLAIRE XI.

(209.) On doit entendre la même chose, quoique le levier tourne sur un point quelconque; car quelle que soit l'action à laquelle il est soumis, l'effet de cette action doit nécessairement se manifester en quelque section comme  $KD$ .

## COROLLAIRE XII.

(210.) On a vu (205.) que, dans la rotation du levier, on a  $\pi = \frac{Sdu}{p^2 dt}$ ; on aura donc aussi, dans ce cas,  $f = \frac{Sdu}{p dt (KA^2 + ka^2)}$ ; c'est-à-dire que l'action qui résulte sur les fibres, est comme  $Sdu$ , ou comme le produit de la somme  $S$  des moments d'inertie, par la différentielle de la vitesse angulaire.

## COROLLAIRE XIII.

(211.) Si l'intensité totale, ou la force effective des fibres qui composent le levier, est plus grande que  $\frac{pv}{KA^2 + ka^2}$ , ou que  $\frac{Sdu}{p dt (KA^2 + ka^2)}$ , le levier résistera; mais il se rompra, si cette force est plus petite.

## COROLLAIRE XIV.

(212.) Si l'on suppose que la base  $KGDEK$  augmente proportionnellement dans toutes ses dimensions linéaires, la quantité  $KA^2 + ka^2$  sera comme  $L^2 l^*$ ,  $L$  exprimant le diamètre  $KD$ , &  $l$  celui qui

---

\* On peut aisément se rendre raison de ceci. Si l'on représente par  $L'$  &  $l'$  les dimensions linéaires homologues dans une autre base semblable à  $KGDEK$ , il est évident que les produits, ou moments correspondants  $KA'^2$ ,  $K'A'^2$ , donneront cette proportion  $KA^2 : K'A'^2 :: K^3 : K'^3$  (représentant les parties homologues des deux bases, par les mêmes lettres accentuées), ou



lui est perpendiculaire. Nous pourrons donc faire  $KA^2 + ka^2 = nL^2l$ ,  $n$  désignant un nombre quelconque ; ce qui donnera  $f = \frac{P^2}{nL^2l}$ , ou  $f = \frac{Sdu}{pdt(nL^2l)}$ .

COROLLAIRE XV.

(213.) Si l'on suppose dans un levier  $f = \frac{P^2}{nL^2l}$ , & dans un autre  $F = \frac{P\phi}{nL'^2l'}$ , on aura  $f : F :: \frac{P^2}{L^2l} : \frac{P\phi}{L'^2l'}$ .

COROLLAIRE XVI.

(214.) Si les leviers sont d'une même matière, on aura  $f = F$ , &  $\frac{P^2}{L^2l} = \frac{P\phi}{L'^2l'}$  : d'où il suit que les forces  $\pi$  &  $\phi$  que ces leviers pourront supporter, seront entre elles comme  $\frac{P}{L'^2l'}$  est à  $\frac{P}{L^2l}$ , ou comme  $\frac{L'^2l}{P}$  est à  $\frac{L^2l}{P}$  ; c'est-à-dire, en raison directe de  $L'^2l'$ , & en raison inverse de  $P$  ; ou en raison directe de  $KA^2 + ka^2$ , & en raison inverse de  $p$ .

COROLLAIRE XVII.

(215.) Ce qu'on vient de dire de la section  $KD$ , doit s'entendre d'une autre section quelconque, comme  $LM$ . L'intensité de la force des fibres, dans cette dernière section, sera pareillement  $F = \frac{P\phi}{K'A'^2 + k'a'^2} = \frac{P\phi}{nL'^2l'}$ , avec la seule différence que, dans ce cas,  $P$  marque la distance de l'axe situé dans la section  $LM$ , à la direction de la puissance. Donc si nous supposons l'intensité de la force des fibres en  $KD = f = \frac{P^2}{nL^2l}$ , & l'intensité en  $LM = F = \frac{P\phi}{nL'^2l'}$ , comme ces deux intensités  $F$  &  $f$  sont égales lorsqu'il s'agit d'un levier homogène, nous aurons  $\frac{P^2}{L^2l} = \frac{P\phi}{L'^2l'}$ , ou  $\pi : \phi :: PL^2l : pL'^2l'$  : ainsi, pour qu'un levier soit capable d'une même résistance dans tous ses points, ou dans toutes ses distances de la base, ou pour qu'il puisse supporter avec une égale force l'action de la même puissance  $\phi = \pi$ , on doit avoir  $PL^2l = pL'^2l'$ , ou  $L^2l : L'^2l' :: p : P$  ; c'est-à-dire que les dimensions linéaires du levier, dans ses différents points, ou dans ses différentes sections, telles que  $KD$ ,  $LM$ , doivent être comme

---

$:: L^2l : L'^2l'$ . Il en sera de même des produits, ou moments  $ka^2$ ,  $k'a'^2$  ; donc  $KA^2 : K'A'^2 :: ka^2 : k'a'^2$ , & par conséquent  $KA^2 + ka^2 : K'A'^2 + k'a'^2 :: KA^2 : K'A'^2$ , ou  $:: L^2l : L'^2l'$ , ou enfin  $:: L^2l : L'^2l'$ . Mais à cause de la similitude des bases, on a  $L : L' :: l : l'$  ; donc  $L^2l : L'^2l' :: L^2l : L'^2l'$  ; par conséquent  $KA^2 + ka^2 : K'A'^2 + k'a'^2 :: L^2l : L'^2l'$ . Donc, &c.

les racines cubiques de leurs distances à la direction de la puissance. \*

### COROLLAIRE XVIII.

(216.) Il suit de là que, pour que le levier soit également fort dans tous ses points, il doit avoir la forme d'un conoïde, dont les côtés  $KL$  &  $DM$ , soient des paraboles du second genre. Car, en supposant que  $y$  soit une des dimensions linéaires des sections  $KD, LM$ ,  $x$  la distance de ces sections à la direction de la puissance, & que  $Q$  représente le paramètre de la parabole, on doit avoir constamment  $y^3 = Q^2 x$ , pour que le levier soit capable de la même résistance dans tous ses points. \*\*

### COROLLAIRE XIX.

(217.) Si, au lieu d'une seule puissance  $\pi$  agissante sur le levier, il y en avoit plusieurs qui fussent égales entre elles, & également distribuées sur sa longueur, il est évident que la somme des moments qu'elles exerceront à l'égard d'une section quelconque, comme les sections  $KD, LM$ , sera  $= \frac{1}{2} x^2 a$ ;  $a$  exprimant une quelconque de ces puissances égales. Donc, pour que des leviers homogènes soient, dans la supposition actuelle, d'une égale force dans tous leurs points, il faut que la quantité  $\frac{x^2 a}{y^3}$  soit constante; c'est-à-dire qu'on doit avoir  $y^3 = Q x^2$ ; équation à une parabole du second genre, mais d'une espèce différente de celle du Corollaire précédent. \*\*\*

\* Cette conséquence est évidente, d'après tout ce qu'on vient de dire, & particulièrement d'après la note de l'Art. 212 : car on a vu que  $L^3 l : L'^3 l' :: L^3 : L'^3 :: l^3 : l'^3$  : donc, en substituant,  $L^3 : L'^3$ , ou  $l^3 : l'^3 :: p : P$ , d'où l'on tire  $L : L' :: l : l' :: \sqrt[3]{p} : \sqrt[3]{P}$ .

\*\* Pour rendre cette vérité plus sensible, supposons que  $y$  représentant une des dimensions linéaires de la section  $KD$ ,  $y'$  représente une dimension homologue de la section  $LM$ ; & que  $x$  marquant la distance de la première section à la direction de la puissance,  $x'$  marque la distance de la seconde à la même direction : on aura, par le Corollaire précédent,  $y^3 : y'^3 :: x : x'$ . Donc si  $Q^2$  est tel qu'en multipliant  $x$ , on ait  $y^3 = Q^2 x$ , on aura aussi  $y'^3 = Q^2 x'$ . Donc en général  $y^3 = Q^2 x$ , équation à la parabole du second genre; dont  $Q$  est le paramètre.

\*\*\* Quoique ce Corollaire soit une suite nécessaire de ce qui a été dit dans les deux précédents & dans leurs notes, nous allons cependant le développer davantage en faveur des commençants. Soit  $x$  la distance de la section  $KD$  à l'extrémité du levier; puisqu'on suppose sur tous les points du levier des puissances égales  $a$ , qui agissent dans des directions parallèles pour en opérer la rupture, il est évident que la somme des moments de ces puissances à l'égard de la section  $KD$ ; sera égale au moment de leur résultante. Mais cette résultante est égale à la somme  $xa$  de toutes les puissances; & sa distance à la section  $KD = \frac{1}{2} x$ , donc son moment  $= \frac{1}{2} x^2 a$ . Marquant également par  $x'$  la distance de la section  $LM$  à l'extrémité du levier, on aura  $\frac{1}{2} x'^2 a$  pour la somme des moments de puissances à l'égard de cette section.

Ceci posé, si l'on met ces moments à la place de  $p x$  & de  $P x'$  (215.), on aura  $\frac{\frac{1}{2} x^2 a}{L^3 l} = \frac{\frac{1}{2} x'^2 a}{L'^3 l'}$ ,

SCOLIE

SCOLIE II.

(218.) La situation de l'axe  $GE$  peut varier, c'est-à-dire que cet axe peut être plus ou moins éloigné du centre de la base  $KGDEK$ . Cela dépend de la figure de cette base, de la qualité de la matière dont le levier est composé, de la disposition dans laquelle il est assujéti, & enfin de la direction de la puissance qui agit sur lui. Cette situation de l'axe peut être plus ou moins avantageuse, ou donner au levier plus ou moins d'avantage pour résister. Supposons que l'axe  $GE$  puisse se placer plus voisin de l'extrémité  $K$  de la quantité  $z$ : dans ce cas, les moments du segment  $GDE$  seront  $= \int \int y dx (x+z)$ ; & ceux du segment  $GKE = \int \int y dx (x-z)$ ; c'est-à-dire que les premiers seront  $= \int \int y x dx + \int \int y z dx$ , & les seconds  $= \int \int y x dx - \int \int y z dx$ . Or, la somme de ces moments est plus grande que celle que nous avons eue pour le premier cas, dans lequel  $z=0$ , de la quantité  $\int \int z y dx - \int \int z y dx$ : c'est-à-dire, de  $fz \cdot \text{aire } GDE - fz \cdot \text{aire } GKE$ ; & cette quantité sera plus ou moins grande, selon la valeur de  $z$ . Donc plus  $z$  sera grand, plus  $KA^2 + ka^2$ , ou son égal  $nL^2l$  le sera aussi, & par conséquent plus la valeur de  $f = \frac{P^2}{KA^2 + ka^2} = \frac{P^2}{nL^2l}$  sera petite. Donc les fibres auront besoin de moins de force pour résister, ou, ce qui revient au même, elles résisteront davantage à un égal degré de force. Donc plus  $z$  sera grand, ou plus l'axe sera éloigné du point par lequel passe un axe qui divise la base  $KGDEK$  en deux parties égales, plus le levier sera capable de résistance.

SCOLIE III.

(219.) On a supposé dans tout ce qu'on vient de dire, que la force des fibres, dans la section  $GKE$ , est égale à celle qui a lieu dans l'autre section  $GDE$ ; mais, comme dans la première de ces sections, les fibres résistent à leur compression, & que dans la seconde elles résistent à leur dilatation, il n'y a aucune certitude que ces deux espèces de résistances soient égales dans la nature. Cependant on peut les supposer ainsi, jusqu'à ce que l'expérience nous fasse con-

---

dans tous les points d'un levier homogène qu'on suppose capable d'une égale résistance.  $y$  &  $y'$  représentant des dimensions linéaires homologues dans les deux sections, les quantités  $L^2l$  &  $L'^2l'$ , qui sont proportionnelles à  $L^3$  &  $L'^3$ , sont aussi proportionnelles à  $y^3$  &  $y'^3$ ; donc  $\frac{\frac{1}{2}x^2a}{y^3} = \frac{\frac{1}{2}x'^2a'}{y'^3}$ , c'est-à-dire que  $\frac{\frac{1}{2}x^2a}{y^3}$  est une quantité constante. Si l'on fait cette quantité  $= m$ , on aura  $y^3 = \frac{a}{2m} \cdot x^2$ , ou  $y^3 = Qx^2$ , en faisant  $\frac{a}{2m} = Q$ ; équation à la parabole cubique.

noître la véritable loi suivant laquelle les fibres exercent leurs forces de résistance.

## CHAPITRE V.

### *De l'axe & du rayon de Rotation.*

#### DÉFINITION XXXIV.

(220.) **O**N appelle *Axe de Rotation* la ligne fixe dans un système de corps, sur laquelle tournent tous les corps qui le composent, en décrivant de petits arcs de cercle, quand même ce ne seroit que dans un instant, ou une différentielle de temps. La distance perpendiculaire du centre de gravité du système à cet axe, s'appelle *Rayon de Rotation*.

#### PROPOSITION XXIV.

(221.) *Trouver l'axe de rotation, ou le point sur lequel tourne un système.*

Soit un système libre composé d'un nombre quelconque de corps unis entre eux par des lignes inflexibles, lequel tourne dans le plan de la Figure; soit de plus  $C$  le centre de gravité du système qu'on suppose avoir parcouru, suivant la direction  $CI$ , l'espace  $CD$ , dans un instant, ou différentielle de temps. Supposant encore qu'un corps quelconque  $A$  passe de  $A$  en  $B$  dans le même instant, soit tiré les lignes  $ACE$ ,  $BDE$ , prolongées jusqu'à ce qu'elles se coupent en  $E$ , l'angle  $AEB$  fera l'angle de rotation décrit par le système dans le même instant, ou différentielle de temps. (Voyez la note \*\*\* de l'Article 129). Soit pris  $EH = ED$ , & soit mené la ligne  $DH$ , ensuite par le point  $F$  qui divise la ligne  $CD$  en deux parties égales, soit élevé la perpendiculaire  $FG$ , & en faisant l'angle  $CDG = EDH$ , le point  $G$  fera celui où se trouve l'axe sur lequel tourne tout le système dans l'instant, ou la différentielle de temps, que le centre de gravité a employé à passer de  $C$  en  $D$ .

Les triangles  $HED$ ,  $CGD$ , sont semblables par la construction, & par conséquent l'angle  $HED = CGD$ . L'angle  $ACI = BDI + HED = BDI + CGD$ , & l'angle  $IDG = DCG + CGD$ . En sommant ces deux égalités, on a  $ACI + DCG + CGD = BDI + CGD + IDG$ ; c'est-à-dire,  $ACI + DCG = BDI + IDG$ , ou  $ACG = BDG$ : de sorte que, si, donnant un petit mouvement au système, on fait tomber  $C$

sur  $D$ , &  $A$  sur  $B$ , & la ligne  $AC$  sur  $BD$ , à cause des angles égaux  $ACG$  &  $BDG$ , la ligne  $CG$  tombera sur la ligne  $DG$ , & le point  $G$  sera demeuré immobile pendant le mouvement. De plus, les triangles  $ACG$ ,  $BDG$ , étant semblables & égaux, donnent  $AG=BG$ , & par conséquent le corps  $A$  aura décrit, dans l'instant, ou la différentielle de temps, le petit arc  $AB$ , dont le rayon est  $AG$ .

On démontrera la même chose de tout autre corps du système: donc le point  $G$ , où le plan directeur est rencontré par la perpendiculaire  $FG$  à la direction  $CI$ , & menée du centre de gravité, sera celui où passe l'axe de rotation.

#### COROLLAIRE I.

(222.) A mesure que le centre de gravité passe d'un lieu à un autre, l'axe de rotation varie, & il ne peut être fixe, à moins que le centre de gravité ne le soit aussi; & dans ce cas, tout le système tourne sur un axe qui passe par ce centre.

#### COROLLAIRE II.

(223.) Donc il n'y a point d'axe fixe dans le système, si ce n'est pour un instant, ou différentielle de temps, lorsqu'il ne tourne pas sur celui qui passe par le centre de gravité.

#### PROPOSITION XXV.

(224.) Chacune des lignes  $DG$ ,  $CG$ , ou le rayon de rotation, est

$$= \frac{Sf \cdot dt}{PMf \cdot dt \sin \Sigma}.$$

Car l'angle  $CGD = \frac{CD}{CG}$  (129, note \*\*\*) est égal à  $AED$  (221.), qui est l'angle de rotation; donc  $\frac{CD}{CG} = \frac{Pdtf \cdot dt \sin \Sigma}{S}$ . Substituant, dans cette équation, pour  $CD$ , sa valeur  $\frac{dtf \cdot dt}{M}$  (35, 105, ou 116.), on aura  $\frac{dtf \cdot dt}{M \cdot CG} = \frac{Pdtf \cdot dt \sin \Sigma}{S}$ . Donc  $CG = \frac{Sf \cdot dt}{PMf \cdot dt \sin \Sigma}$ .

#### COROLLAIRE I.

(225.) Comme  $P \sin \Sigma = p$  (158.), on pourra encore exprimer le rayon de rotation par  $\frac{Sf \cdot dt}{Mfp \cdot dt}$ .

#### COROLLAIRE II.

(226.) Dans les corps qui tombent librement par la seule action de leur gravité, le centre des puissances coïncide avec celui de gravité; c'est-à-dire que  $p=0$ : donc le rayon de rotation sera infini; par conséquent les corps qui tombent librement par la seule



action de leur gravité, ne peuvent jamais avoir de mouvement de rotation. Il en est de même d'un corps qui seroit animé par des puissances dont le centre coïncideroit avec celui de gravité.

## COROLLAIRE III.

(227.) Si la somme des puissances  $\pi$  est égale à zéro, ou si elles se détruisent mutuellement par l'opposition des quantités positives & des quantités négatives, sans que pour cela l'intégrale  $\int \pi dt \sin \Sigma$ , ou  $\int p \pi dt$  cesse d'avoir une valeur, le rayon de rotation sera aussi zéro, & par conséquent le système tournera sur son centre de gravité. (110.) \*

## SCOLIE I.

(228.) M. Bouguer, dans son *Traité du Navire*, Liv. II, Section III, Chap. I, dit que, si une ligne droite est poussée ou tirée perpendiculairement par deux puissances égales, & de directions contraires, appliquées à ses extrémités, cette ligne tournera sur son centre de gravité. Cette assertion est vraie non-seulement dans ce cas, mais dans tous ceux où les puissances sont égales & de directions contraires, lors même qu'elles n'agissent pas perpendiculairement sur la ligne, & qu'elles ne sont pas appliquées à ses extrémités. Il suffit, pour cela, comme on vient de le voir, que la somme des puissances  $\pi$  soit  $= 0$ , comme elle l'est en effet lorsque les deux puissances sont égales & de directions contraires. Que les puissances soient d'ailleurs placées où l'on voudra, & qu'elles agissent sur la ligne, sous quelque angle que ce soit, cela est indifférent, pourvu qu'on n'ait pas  $\int \pi dt \sin \Sigma$ , ou  $\int p \pi dt = 0$ . Il est vrai que ce cas, bien examiné, est tout-à-fait imaginaire, & que la formule ne peut lui être appliquée, parce qu'en rigueur une ligne est immatérielle; & par conséquent, dans ce cas,  $M$  aussi-bien que  $S$ , sont zéro. Mais si l'on admet qu'il ne s'agit pas d'une ligne mathématique, mais d'un parallélipède matériel, notre remarque demeure dans toute sa force.

---

\* On remarquera que l'expression  $p\pi$ , qui représente généralement la somme des moments des forces, n'est pas zéro toutes les fois que la somme  $\pi$  des puissances est zéro par l'opposition des puissances positives & négatives; car on voit (104.) que  $p$  est alors infini. La difficulté disparaîtra, si l'on prend pour  $\pi$ , non le zéro absolu, mais une quantité infiniment petite. En général,  $p\pi$  ne peut être zéro, quant à l'angle de rotation, que dans deux cas particuliers, savoir, lorsque  $p = 0$ , qui est le cas du Corollaire précédent, & lorsque la somme des puissances positives est non-seulement égale à celle des puissances négatives, mais encore lorsque le centre des unes coïncide avec le centre des autres, ou, ce qui revient au même, lorsque la résultante des unes est égale & directement opposée à celle des autres.

SCOLIE II.

(229.) *Jean Bernoulli*, dans le Tome IV de ses Œuvres, N°. CLXXVII, ne détermine le centre, ou l'axe de rotation que dans le cas où  $\sin \Sigma = 1$ ; c'est-à-dire, dans le cas où la ligne menée du centre des puissances au centre de gravité, est perpendiculaire à la direction. La valeur du rayon de rotation se réduit, alors, à  $\frac{S}{PM}$ , qui est l'expression que nous avons trouvée (189.) pour la longueur du pendule simple, dont les oscillations sont de même grandeur & de même durée que celles du pendule composé, ou pour la distance de l'axe de rotation au centre d'oscillation du pendule, ou du système (190.); ce qui lui a fait croire que le système tournoit sur son centre d'oscillation. En effet, si l'on imagine que le système tourne sur son centre de gravité fixe, comme si c'étoit un pendule, dans ce cas, son centre d'oscillation sera éloigné de son centre de gravité, de la quantité  $\frac{S}{PM}$ , quoique du côté opposé à celui que nous avons vu que se trouve l'axe de rotation. *M. Bouguer*, dans son *Traité de la Manœuvre des Vaisseaux*, Liv. I, Section II, Chap. XIV, remarque bien que ce point est du côté opposé à celui où l'on place la puissance, par rapport au centre de gravité; mais il donne, pour règle générale, que la distance du centre de gravité à l'axe de rotation, est en raison inverse de celle de ce même centre à la puissance, ou comme  $\frac{S}{PM}$ , tandis que l'expression générale de la distance du centre de gravité à l'axe de rotation, est  $\frac{S \int r \, dt}{PM \int r \, dt \sin \Sigma}$ ; expression qui ne se réduit à  $\frac{S}{PM}$ , & ne répond par conséquent avec la règle de *M. Bouguer*, que dans le cas où  $\sin \Sigma = 1$ , & est constant. Dans tous les autres cas, cette distance est en raison inverse de la distance  $P$ , & en raison directe de  $\frac{\int r \, dt}{\int r \, dt \sin \Sigma}$ . Cette différence vient de ce que, tant *M. Bouguer*, que *Jean Bernoulli*, n'ont cherché le lieu du centre, ou de l'axe de rotation, que dans le premier instant où le système se met en mouvement. Il est certain que pendant la durée de cet instant, on peut supposer  $\sin \Sigma$  constant, quoiqu'il ne le soit pas dans les suivans. La quantité  $\frac{\int r \, dt}{\int r \, dt \sin \Sigma}$  se trouve réduite, pour le premier instant, à  $\frac{1}{\sin \Sigma}$ , qui est une quantité constante; & par conséquent la distance du centre de gravité à l'axe de rotation se trouve par-là seulement en raison inverse de la distance  $P$ .

## CHAPITRE VI.

*De la Percussion.*

## DÉFINITION XXXV.

(230.) *LA Percussion* est le choc, ou le coup que se donnent les corps, lorsqu'ils se rencontrent, étant mus avec des vitesses, ou des directions différentes.

## DÉFINITION XXXVI.

(231.) Si, après que le choc a eu son effet, les corps continuent à se mouvoir étant unis, & ne font seulement que se presser, l'action qu'ils exercent s'appelle une *Pression*.

## DÉFINITION XXXVII.

(232.) Si, dans l'action du choc, aucun des corps ne se détermine à la rotation, le point dans lequel se fait le choc, s'appelle *Centre de percussion*.

On a vu que, dans les corps graves, on appelle *Centre de gravité* le point sur lequel le corps étant appuyé, demeure en équilibre, sans se déterminer à tourner, ni d'un côté ni de l'autre. Dans l'action du choc, on appelle de même *Centre de percussion*, le point dans lequel le corps, étant choqué, demeure en équilibre, sans se déterminer à la rotation, ni d'un côté, ni de l'autre.

## AXIOME IV.

(233.) Les corps sont impénétrables, c'est-à-dire, ne peuvent se pénétrer de manière à occuper le même lieu dans le même temps.

Quoique nous voyions journellement qu'un corps s'introduise dans un autre, les particules de matière du premier n'occupent pas pour cela le même lieu que celles du second : celles de celui-ci cèdent leur place à celles du premier, & chaque particule occupe un lieu séparé, tant avant qu'après, & même dans le temps du choc, de sorte que deux particules ne peuvent jamais occuper le même lieu.

## AXIOME V.

(234.) La nature opère par intervalles, ou par des mouvements successifs.

C'est ce que quelques-uns ont nommé la *Loi de continuité*. Un

corps qui se meut suivant une direction , ne peut passer d'un point à un autre , sans passer successivement par tous les points intermédiaires. Pareillement un corps ne peut passer d'une vitesse à une autre plus grande ou plus petite , sans avoir eu auparavant & successivement tous les autres degrés de vitesse intermédiaires : il en est de même de tous les cas à l'infini.

DÉFINITION XXXVIII.

(235.) Si un corps en rencontre , ou en choque un autre , comme (233.) ils ne peuvent se pénétrer , & que le corps choquant , en vertu de son inertie , tend à conserver son degré de vitesse , il doit agir peu à peu , & par des degrés successifs , sur le corps choqué , qui n'en a pas tant , & l'inertie de celui-ci doit s'exercer , avec une direction contraire , à chaque instant de l'action du corps choquant : par conséquent chacun des deux corps doit éprouver , dans le point du contact , ou dans les environs , une force , ou puissance , qui est une force d'action dans le corps choqué , de la part du corps choquant , & une force de réaction dans le corps choquant , de la part du corps choqué ; l'une & l'autre est égale (16.) à la force d'inertie des corps. Cette force , quelle qu'elle soit , s'appelle *Force de percussion*.

SCOLIE I.

(236.) Si les deux corps étoient parfaitement solides , ou denses ; c'est-à-dire , s'il n'y avoit aucuns pores , ou interstices entre les particules de matière qui les composent ; il ne seroit pas possible que le corps choquant agit peu à peu , & par degrés , sur le corps choqué : il faudroit alors que le corps choqué reçût tout d'un coup toute la vitesse du corps choquant , ce qui est absolument contraire à ce qu'on a dit ci-dessus. (234.)

Cette difficulté a paru à quelques Auteurs une raison suffisante pour ne point admettre , dans la nature , de corps parfaitement solides. Cependant si l'on considère que , dans la division continue des corps , il faut nécessairement qu'on arrive aux atomes primitifs dont ils sont composés , & que ceux-ci sont tout-à-fait privés de pores ; on ne peut gueres souscrire à cette opinion , & par conséquent on ne peut pas exclure de la nature les corps parfaitement durs , ou solides. Il se présente encore d'autres difficultés , à mesure qu'on examine plus profondément les propriétés des premiers éléments de la matière ; mais ces discussions n'entrent pas dans notre plan , puisque nous nous bornons à traiter des corps déjà composés de ces éléments.

Il est certain , au reste , qu'on ne connoit point de corps dans toute la nature , dont les particules intégrantes ne soient séparées les unes des autres par des pores , ou interstices.

## D É F I N I T I O N X X X I X.

( 237.) C'est au moyen des pores , ou interstices , que les premières particules des corps cedent leur place à l'impulsion du choc , ou de la percussion , pour aller occuper des interstices plus éloignés. Dans certains corps , les particules cedent moins au choc , & dans d'autres elles cedent davantage ; c'est ce qui fait qu'on dit que les corps sont plus ou moins durs , ou plus ou moins mous ; en sorte qu'un corps est d'autant plus dur , que ses particules cedent moins leur place dans l'impulsion du choc , ou de la percussion.

## S C O L I E I I.

( 238.) De là viennent les enfoncements , cavités , ou impressions qui se forment dans les corps , par le moyen des chocs ; de là les introductions , & , pour ainsi dire , les pénétrations des corps les uns dans les autres. Nous disons tous les jours , quoiqu'improprement , qu'un boulet a pénétré dans un mur , un clou dans une planche , &c.

## S C O L I E I I I.

( 239.) Il est nécessaire de ne pas confondre la dureté des corps avec leur densité. L'or est plus dense que l'acier , mais l'acier est plus dur que l'or ; le mercure est plus dense que l'argent , & n'est cependant point dur ; il en est de même de beaucoup d'autres corps. On ne prétend pas pour cela établir que la dureté est absolument indépendante de la densité : le même or , battu avec le marteau , & réduit à un moindre volume , & par conséquent à une plus grande densité , acquiert aussi une plus grande dureté. Si un corps n'avoit pas de pores , où s'il étoit infiniment dense , aucune de ses parties ne pourroit céder au choc ; par conséquent il seroit aussi infiniment dur. La dureté peut donc dépendre de la densité , mais elle peut aussi dépendre de la cohésion des parties mêmes. L'expérience est le seul moyen que nous ayons , jusqu'à présent , pour connoître le degré de dureté de chaque espèce de corps.

## D É F I N I T I O N X L.

( 240.) On appelle *Corps tenaces* , ceux dont les parties ne se rompent point , ou ne se séparent point les unes des autres , en cédant leurs



leurs places ; & la tenacité est d'autant plus grande , que les parties résistent davantage à leur séparation.

D É F I N I T I O N X L I.

( 241.) Les corps dont les parties ne peuvent céder leurs places sans se rompre , sont appelés *fragiles* , & la fragilité est d'autant plus grande , que les parties qui reçoivent le choc , se séparent , ou se rompent plus facilement.

D É F I N I T I O N X L I I.

( 242.) *L'élasticité* est la force que l'expérience nous a fait découvrir dans les corps , par laquelle les parties qui ont été forcées , ou qui ont cédé à l'impression d'un choc , ou à celle d'une pression , tendent à se rétablir dans leur lieu respectif , telles qu'elles étoient avant le choc , ou la pression. C'est par cette force qu'une balle de paume se relève , lorsqu'elle tombe à terre ; c'est encore par cette force qu'un ressort , après avoir été comprimé , tend à se rétablir dans son premier état ; que l'arc décoche la fleche , &c. &c. &c. Cette force réside dans toutes les particules de matière qui cedent à l'impulsion du coup , à moins que , dans l'action , quelques-unes d'elles ne se rompent , ou ne se séparent totalement , ou en partie : car , dans ce cas , elles perdent totalement , ou en partie , leur élasticité. Enfin cette force agit dans quelque instant que ce soit du choc , elle concourt avec celle de percussion , dont elle fait partie , ou même le tout , & elle tend à séparer les corps , en les poussant dans des directions opposées.

C O R O L L A I R E I.

( 243.) L'élasticité augmente à proportion que le nombre des parties forcées , ou qui ont cédé à l'impulsion du choc , augmente ; ou , ce qui est la même chose , à proportion que l'impression devient plus grande ; & la force d'élasticité est la plus grande qu'il est possible , lorsque l'impression est parvenue à toute sa grandeur , ou qu'elle est devenue l'impression totale.

C O R O L L A I R E I I.

( 244.) C'est dans cet état de la plus grande impression , que toute la force d'élasticité existe ; parce qu'ayant été en augmentant par des degrés successifs , jusqu'à ce que la plus grande impression fût tout-à-fait formée , elle ne peut s'évanouir (234.) qu'en repassant par tous les degrés de diminution. Le corps choquant doit donc continuer à perdre

de sa vitesse, & le corps choqué à en acquérir, jusqu'à ce que les parties déplacées soient revenues entièrement, ou en partie, au lieu qu'elles occupoient avant le choc.

## DÉFINITION XLIII.

(245.) Si le rétablissement des parties comprimées est total, c'est-à-dire, si elles reprennent entièrement la situation qu'elles avoient, on dit que l'élasticité est parfaite, ou que le corps est parfaitement élastique; mais si, au contraire, elles ne la reprennent qu'en partie, le corps n'est pas parfaitement élastique. Enfin s'il n'y a aucun rétablissement dans tout le temps du choc, le corps n'est nullement élastique.

## S C O L E I V.

(246.) On sçait par l'expérience que l'effet produit par la percussion, ou le choc, est beaucoup plus grand que celui qui est produit par la pression. Ce fait est trop commun, & se présente trop souvent à nos yeux, pour qu'il n'ait pas été dans tous les temps un sujet de réflexion. *Aristote*, dans la question 20 de sa *Mécanique*, demande pourquoi une hache coupe ou divise un corps par son coup, & qu'elle ne le fait pas quand elle est seulement comprimée, ou pressée? On ne doit pas trouver étonnant que ce Philosophe se soit contenté de faire la question, sans entreprendre d'y répondre, lorsqu'on voit que la difficulté n'est pas encore éclaircie, & a subsisté jusqu'ici, quoiqu'elle ait été le sujet de bien des discussions.

*Leibnitz*, considérant la diversité des effets, distingua la force que produit la percussion de celle que produit la pression; & il appella la première, *Force vive*, & la seconde, *Force morte*. Cette distinction a eu, & a peut-être encore aujourd'hui de grands partisans. *Jean Bernoulli*, dans son *Discours sur les loix de la communication du mouvement*, Chap. III, Def. II, définit les deux forces en ces termes: *La force vive est celle qui réside dans un corps, lorsqu'il est dans un mouvement uniforme; & la force morte, celle que reçoit un corps sans mouvement, lorsqu'il est sollicité & pressé de se mouvoir, ou à se mouvoir plus ou moins vite, lorsque le corps est déjà en mouvement.* Cette définition ne fait pas dépendre la force vive du choc, puisque cette force réside dans un corps, lorsqu'il est dans un mouvement uniforme, sans exprimer aucunement qu'elle soit dépendante, ou non, de l'action du choc. Le même Auteur s'explique encore plus clairement dans sa *Dissertation sur la véritable notion des*

*forçes vives*, N°. CXLV, §. I, où il dit : *Vis viva non consistit in actuali exercitio, sed in facultate agendi : subsistit enim, etiam si non agat, neque habeat in quod agat.* La faculté d'agir que nous connoissons dans les corps, est la force d'inertie, ou, pour mieux dire, la force innée de la matiere ; aussi tous ceux qui ont adopté & soutenu cette distinction des forces vives, ne les ont point distinguées des forces d'inertie dont nous avons vu l'action dans le choc, ou au moins sont convenus que ce sont elles qui les produisent. Bernoulli convient de cela lui-même, puisque dans le Chap. V, §. 3 du Discours déjà cité, il dit, en parlant de la force vive : *Sa nature est toute différente ; elle ne peut ni naître, ni périr en un instant, comme la force morte ; il faut plus ou moins de temps pour produire une force vive dans un corps qui n'en avoit pas ; il faut aussi du temps pour la détruire dans un corps qui en a.* La force vive se produit successivement dans un corps, lorsque ce corps étant en repos, une pression quelconque, appliquée à ce corps, lui imprime peu à peu, & par degrés, un mouvement local. Ce mouvement s'acquiert par des degrés infiniment petits, & monte à une vitesse finie & déterminée, qui demeure uniforme à l'instant que la cause qui a mis le corps en mouvement cesse d'agir sur lui. Ainsi la force vive produite dans un corps, dans un temps fini, est équivalente à cette partie de la cause qui s'est consumée en la produisant. Dans un corps qui en choque un autre qui est en repos, l'inertie du corps choquant est, comme nous l'avons dit ci-dessus, la force qui imprime peu à peu, & par degrés, au corps choqué un mouvement local qui arrive à une vitesse déterminée ; & par conséquent l'inertie est la pression qui, appliquée au premier corps, ou qui, résidant en lui, produit la force vive dans le second. Il n'est pas nécessaire cependant, d'après cette définition, que ce soit le choc qui produise la force vive ; elle peut naître d'une puissance quelconque. La gravité, par exemple, agissant sur un corps libre, lui imprime peu à peu un mouvement local, ou une force vive, qui réside ensuite dans le corps. Enfin la force vive, suivant ces Auteurs, réside dans les corps, & y est produite par une pression, ou puissance quelconque ; mais elle n'est pourtant pas cette même pression, ou puissance qui la produit : c'est une autre chose dont aucun d'eux n'est encore parvenu à définir, ni à expliquer la nature.

L'obscurité de ces notions, & les doutes qu'elles présentent, ont fait qu'Euler (Tom. I des Mémoires de l'Académie Royale de Berlin) s'est naturellement persuadé que la force vive n'étoit autre chose que la force de percussion ; mais la force de percussion, suivant la défi-

tion que nous en avons donnée, est une puissance qui agit, & qui, suivant les Auteurs cités, ne peut être, tout au plus, que la cause productrice de la force vive. Les partisans de cette force sont même si éloignés de la confondre avec la force de percussion, ou de pression quelconque, qu'ils ne cessent de répéter que la première n'est comparable en aucune manière avec la seconde, pas plus que le fini ne l'est avec l'infini, ou une ligne avec une surface, comme le dit *Bernoulli* lui-même.

Mais si l'on ne nous a pas donné, jusqu'à présent, une définition exacte, ou une connoissance parfaite des forces vives, au moins nous assure-t-on en général qu'elles sont proportionnelles aux effets qu'elles produisent; c'est-à-dire, à l'impression qui résulte du choc. Cette notion, toute claire qu'elle paroisse, au premier coup-d'œil, ne fait que nous jeter dans de plus grandes difficultés. Une pression, quelle qu'elle soit, produit aussi une impression qui est bien sensible dans les corps mous; & les choses étant ainsi, comment peut-on les concilier avec l'assertion que la force de pression, & la force vive, sont incomparables, de la même manière que le fini n'est pas comparable avec l'infini? Il est vrai que la pression produit son impression relativement au temps; c'est-à-dire, qu'à chaque instant elle augmente son impression d'une quantité infiniment petite, au lieu qu'il ne paroît pas que les partisans des forces vives demandent que les choses arrivent ainsi; mais il faudroit pour cela que l'impression fût simultanée, c'est-à-dire qu'elle se fit dans un instant indivisible, ce qui est absolument contraire à ce qui a été dit, *Art. 234*. Et si on la suppose faite dans un temps déterminé, quelque court qu'il soit, il est clair alors que la force vive agit comme la force de pression, qu'elle n'en diffère aucunement, & n'en peut par conséquent être distinguée.

Cette question, de quelque façon qu'on l'envisage, n'est donc qu'une question de nom\*, & on donne le nom de force vive à un être dont on n'a aucune connoissance; par conséquent cette discussion ne peut influer, en aucune manière, sur la théorie & le calcul du mouvement. Qu'on admette ou qu'on rejette cette force vive, il est toujours certain que le mouvement procède de la puissance qui agit; quelle que soit cette puissance, & de quelque façon qu'on

---

\* Cette vérité a été mise dans tout son jour par *M. d'Alembert*. Voyez la préface de son *Traité de Dynamique*, ou le mot *force* de l'*Encyclopédie*, qui en est presque entièrement extrait. Voyez aussi la quatrième partie du *Cours de Mathématique* de *M. Bezout*, art. 388.

en considere les effets, les vitesses qui en résultent, les espaces parcourus, & les temps de la durée de l'action, tant dans un système que dans l'autre, seront toujours les mêmes. Toute la difficulté consiste donc à sçavoir à quoi on doit donner le nom de force vive; difficulté d'autant plus embarrassante, qu'elle paroît exister même parmi les Auteurs & les partisans de cette force. Nous nous en tiendrons à ce qui a été dit dans l'Article 13; &, pour éviter tout doute & toute obscurité, nous n'entendrons autre chose par force, qu'une action, ou une puissance quelconque. On verra dans la suite que si c'est seulement par la grande différence qu'on remarque dans les effets, qu'on a introduit la force vive, on peut bien s'en passer, & même l'abandonner dès à présent, parce qu'on démontrera que la force de percussion suffit, pour rendre raison de tous les phénomènes de cette nature que peut nous présenter l'expérience.

D É F I N I T I O N X L I V.

(247.) Nous appellerons *Profondeur de l'impression*, la plus grande profondeur mesurée suivant la direction du mouvement; & l'*Amplitude de l'impression* est la plus grande section qu'on peut y faire perpendiculairement à la direction du mouvement.

P R O P O S I T I O N X X V I.

(248.) *La force de percussion est en raison composée de la dureté des corps & de l'amplitude des impressions.*

Un corps est d'autant plus dur, que ses particules cedent moins à l'impulsion du coup (237); c'est-à-dire, que la différentielle de la vitesse pendant un instant *dt* du choc, est plus grande \*. Pareillement, plus le nombre des particules choquées sera grand, ou plus sera grande l'amplitude de l'impression, plus la même différentielle sera grande. Donc cette différentielle sera en raison directe composée de la dureté des corps, & de l'amplitude des impressions; mais la force qui agit (18.) est comme cette différentielle: donc aussi la force de percussion sera en raison composée de la dureté des corps, & de l'amplitude des impressions.

C O R O L L A I R E I.

(249.) Donc il n'y a point dans la nature de corps absolu-

---

\* Car (236.) si les corps étoient parfaitement durs, le corps choqué recevroit, tout d'un coup, toute la vitesse du corps choquant; alors la différentielle de sa vitesse dans le choc seroit un *maximum*: donc, plus cette différentielle de vitesse sera grande, c'est-à-dire, plus elle approchera du *maximum*, plus les corps auront de dureté.



PLANC. I. ment mous ; parce que n'y ayant point d'altération dans le mouvement , il n'y a point de force qui résiste ; & où il n'y a pas de résistance , il n'y a pas de corps.

## COROLLAIRE II.

(250.) Il n'y a point de corps qui ne soit élastique ; car l'élasticité consistant dans la réaction d'une puissance capable de comprimer le corps, cette compression ne peut s'évanouir, ou devenir nulle, sans passer par tous les degrés de diminution , & par conséquent sans donner lieu aux parties déplacées de se rétablir, selon la direction suivant laquelle elles réagissent. Il pourroit seulement y avoir de la difficulté dans le cas des corps parfaitement durs ; mais nous avons déjà dit qu'il n'en existe point de tels dans la nature , si ce ne sont les premiers atômes dont les corps sont composés, & desquels nous ne prétendons pas traiter.

## SCOLIE I.

(251.) Ce ce l'on vient de démontrer a également lieu lorsque les bases des impressions ne sont point planes & parallèles à leurs amplitudes ; car, de quelque manière que se fasse l'impression, il n'y a pas dans l'action d'autres points résistants suivant la direction du mouvement, que ceux qui sont compris dans l'amplitude : & quant à la résistance , c'est la même chose qu'ils soient tous à la même profondeur, ou à des profondeurs différentes, pourvu que la dureté ne soit pas changée par cette circonstance.

## SCOLIE II.

FIG. 23. (252.) Malgré la facilité avec laquelle on a déterminé la raison suivant laquelle agit la force de percussion, la détermination de sa mesure exacte est cependant bien difficile ; car , malgré que quelques Auteurs aient supposé généralement que la figure de l'impression est la même que celle du corps choquant, il est clair que cette opinion ne peut se soutenir pour les corps durs & tenaces. Dans un grand nombre de ces derniers, l'amplitude de l'impression est toujours beaucoup plus grande. Si un cylindre *AB*, par exemple, très-dur, & incapable d'aucune impression sensible, choque un autre corps *CD*, & y forme une impression, cette impression, si le corps choqué est tenace, n'aura point la figure même *EFGB* du cylindre ; mais elle sera de la forme *HFBI* : car les parties contiguës aux points *F* & *B* ne se détachant point avec facilité de leurs voisines, malgré que ces points cedent à l'impulsion, il est nécessaire que ces

parties cedent aussi, mais en entraînant avec elles celles qui les touchent, & que celles-ci entraînent de même celles qui les suivent immédiatement, & ainsi successivement; de sorte qu'il se forme, tout autour du cylindre, une cavité  $HFE$ . L'amplitude de l'impression se forme du diamètre  $HI$ , au lieu du diamètre  $FB$ ; ce qui fait qu'il est difficile d'avoir une mesure exacte de l'impression réelle.

Au reste, cette observation, toute vraie qu'elle est, ne peut cependant être appliquée à tous les cas, sans aucune modification; car si le corps  $AB$ , au lieu d'être un cylindre, étoit une sphere, une cône, ou tout autre corps, dont la base  $FB$  ne fût point parallèle à  $HI$ , il est certain que la cavité peut, dans ce cas, diminuer beaucoup, & peut-être même s'évanouir entièrement, si le corps  $CD$  n'étoit pas d'une dureté & d'une ténacité extrêmes. En outre, quoique le corps choqué soit d'une même densité, ou dureté, dans toutes ses parties, cette dureté peut varier par le mouvement des particules supérieures qui s'approchent davantage des inférieures, & par-là il peut y avoir un plus grand nombre de particules dans la base  $FB$ , à la fin de l'impression qu'au commencement, particulièrement dans les corps tenaces & élastiques. Il arrive de là que la force de percussion qu'on auroit cru constante, parce qu'on ne voit aucune variation dans la base  $FB$ , ne peut cependant l'être, par quelques-unes des raisons que nous venons de développer.

#### PROPOSITION XXVII.

(253.) *Trouver la relation entre la force de percussion, la dureté des corps, & l'amplitude de l'impression.*

Si nous exprimons par  $H$  l'amplitude de l'impression  $HI$ , & par  $D$  la dureté du corps  $CD$ , dans un instant quelconque du choc, la force de percussion sera comme  $DH$  (248.): mais ceci n'a lieu cependant que dans le cas où le cylindre  $AB$  seroit extrêmement dur, ou incapable d'impression. Si le rapport de la dureté du cylindre à celle du corps  $CD$  n'est pas infini, les particules du cylindre dans la base  $FB$ , seront aussi déplacées, & la différentielle de la vitesse dépendra aussi de l'aire de la base  $FB$ , & de la dureté du cylindre. Appellant donc  $H'$  cette base, & représentant par  $D'$  la dureté du cylindre, la différentielle de la vitesse dépendra des produits  $DH$  &  $D'H'$ , ou sera en raison composée  $DH . D'H'$  des deux: mais lorsque  $D'H'$  est infini par rapport à  $DH$ , ou, ce qui revient au même, lorsque  $DH$  est zero, par rapport à  $D'H'$ , l'expression doit se réduire à  $DH$ ; c'est-à-dire que la différentielle de la vitesse doit

PLANC. I.

être comme  $DH$ . Donc la différentielle de la vitesse, & par conséquent la force de percussion, est en général comme  $\frac{DH.D'H'}{DH+D'H'}$ .

## S C O L I E I.

FIG. 34.

(254.) Lorsque les premières particules du corps  $CD$  viennent à se rompre, à cause de leur fragilité, il arrive ordinairement que, par leur force élastique, elles compriment les côtés  $AG$ ,  $BF$  de l'autre corps  $AB$ , & les aspérités du corps  $CD$  forment, dans ces côtés, autant d'autres petites impressions latérales. Ces impressions doivent se considérer comme autant d'autres petites amplitudes d'impression, qui, réunies avec celles de la base  $GB$ , feront l'amplitude totale  $H$ . Après que l'impression totale est faite, la force d'élasticité qui agit à la base  $GB$ , tend à faire rétrograder le corps  $AB$ , tandis que les petites impressions latérales résistent à cette rétrogradation. L'action exercée dans ce cas dépendra donc de l'excès de la force élastique en  $GB$ , sur celle qui seroit nécessaire pour vaincre la résistance des petites impressions latérales. Si la première de ces forces est plus grande que la seconde, le corps  $AB$  rétrogradera; & si elle est moindre, il demeurera en repos dès l'instant qu'il aura perdu toute sa vitesse positive. Mais il est évident que la force d'élasticité en  $GB$ , à l'instant que le corps  $AB$  cesse de se mouvoir, ne peut manquer d'être plus grande que la force nécessaire pour vaincre les petites impressions latérales, parce qu'elle est égale à la force d'inertie du corps  $AB$ , qui a vaincu non-seulement la résistance des parties en  $GB$ , mais encore celle des petites impressions latérales: ainsi, de toute nécessité, le corps retournera toujours en arrière aussitôt qu'il aura cessé de se mouvoir. Il peut arriver, à la vérité, que ce ne soit que d'une très-petite quantité, parce que l'élasticité de  $GB$  va toujours en diminuant à mesure que le corps  $AB$  rétrograde; & elle peut diminuer au point de n'être plus suffisante pour vaincre les petites impressions latérales. On doit entendre la même chose des corps visqueux, tant parce qu'il se forme aussi, dans ces corps, quelques inégalités latérales, que parce que la viscosité même, ou la cohésion des parties les retient. Si le corps  $AB$  venoit à pénétrer entièrement dans le corps  $CD$ , le nombre des petites impressions latérales seroit alors constant. Dans ce cas, la dureté du corps demeurant la même, ainsi que l'amplitude de l'impression principale, la force de percussion ne peut manquer d'être constante.

## S C O L I E II.

(255.) Nous supposons généralement dans nos calculs, que les deux

deux corps qui se choquent, se meuvent dans la même direction, ou dans des directions opposées; car, s'ils se mouvoient dans des directions différentes, il seroit facile de décomposer leur mouvement, & de faire le calcul pour chaque force séparément. Nous supposons encore, pour plus de facilité, que les corps sont uniformément denses, & qu'ils sont réguliers, comme deux cylindres, deux sphères, deux parallépipèdes, &c., afin qu'étant mus suivant la direction de leurs axes, la force de percussion, ou du choc, agisse dans la même direction. Car les corps ayant une figure égale & semblable, & étant uniformément denses, toutes leurs parties feront semblablement disposées autour du point dans lequel la force de percussion agit, & il n'y a pas de raison pour que la force de percussion s'incline, ou agisse plus d'un côté que de l'autre, attendu que les dimensions de l'impression en longueur & largeur, doivent être égales dans tous les sens: par conséquent la force de percussion doit agir également de tous les côtés; & ainsi elle ne peut produire son effet dans une autre direction que celle que tiennent les corps.

Nous supposons aussi que, si quelques puissances agissent sur les corps, elles sont appliquées à leurs centres de gravité, afin qu'il n'en résulte aucun mouvement de rotation, ou que le choc se fasse aux centres de percussion, pour éviter également le mouvement de rotation.

Enfin nous supposons que les corps sont d'une grandeur suffisante pour que les impressions ne les pénètrent pas, ou ne parviennent pas jusqu'à leurs centres de gravité, afin que le mouvement de ces centres ne soit pas affecté par le changement de leur situation à l'égard des autres parties du corps.

Nous établirons en général que

$A$  &  $B$  sont les deux corps qui doivent se choquer.

$z$  &  $x$  les longueurs, ou profondeurs, des impressions qui se font en eux.

$\alpha$  &  $\beta$  les puissances constantes qui les animent.

$U$  &  $V$  les vitesses avec lesquelles le choc commence.

$u$  &  $v$  les vitesses dans un instant quelconque du choc.

$a$  &  $b$  les espaces parcourus dans le temps même du choc.

$D'$  &  $D$  les duretés des corps \*.

---

\* Tout ce qui précède & tout ce qui suit, nous indique qu'il y a, dans cet endroit, une faute typographique dans l'original; on y trouve le mot *densité* pour celui *dureté*. On ne peut pas confondre ces deux qualités des corps (239); cependant, deux corps d'une même matière, mais dans deux états différents, comme seroit du cuivre fondu & du cuivre écroui

$H'$  &  $H$  les amplitudes des impressions.

$t$  le temps.

$\pi$  la force de percussion  $= \frac{DH D'H'}{DH + D'H'}$ .

On suppose que le corps  $A$  suit & choque le corps  $B$ , & par conséquent que la vitesse  $U$  est plus grande que  $V$ ; sans cela on voit que le choc ne pourroit pas s'effectuer, à moins que la vitesse  $V$  ne fût négative. Mais, pour plus de facilité dans le calcul, nous supposons toujours que les puissances  $\alpha$  &  $\beta$ , ainsi que les vitesses  $U$  &  $V$  sont positives; car il est très-facile de faire négatives, dans le résultat du calcul, les quantités qui le seroient.

### PROPOSITION XXVIII.

(256.) Trouver la relation entre les impressions & les espaces parcourus par les corps dans le temps du choc.

Puisque le corps  $A$  suit le corps  $B$ , & qu'il se forme en eux des impressions dont les longueurs sont  $z$  &  $x$ , l'espace  $a$  parcouru par le corps  $A$ , doit être égal à l'espace  $b$  parcouru par le corps  $B$ , plus les longueurs, ou profondeurs  $z$  &  $x$  des impressions, lesquelles sont les espaces parcourus par les parties des mêmes corps qui ont cédé. Donc on aura  $a = b + z + x$ , ou  $a - b = x + z$ .

### COROLLAIRE.

(257.) Si, à la fin de la percussion, les corps viennent à se séparer, parce qu'ils auroient une élasticité presque parfaite, alors  $x + z = 0$ : donc aussi  $a - b = 0$ , ou  $a = b$ ; c'est-à-dire qu'à la fin de la percussion des corps parfaitement élastiques, ou à-peu-pres, l'espace parcouru, pendant le choc, par le corps  $A$ , est toujours égale à l'espace parcouru, dans le même temps, par le corps  $B$ .

### PROPOSITION XXIX.

(258.) Trouver la valeur de la différentielle du temps, c'est-à-dire, la valeur de  $dt$ .

De l'équation  $a - b = x + z$ , on tire  $da - db = dx + dz$ ; mais (29.)  $u dt = da$ , &  $v dt = db$ : donc  $(u - v) dt = da - db$ . Donc aussi  $(u - v) dt = dx + dz$ ; d'où l'on tire  $dt = \frac{dx + dz}{u - v}$ .

### COROLLAIRE.

(259.) Lorsque les impressions parviennent à toute leur grandeur,

---

long-temps à coups de marteaux, pourroient bien avoir leur dureté proportionnelle à leur densité, & on pourroit alors exprimer les duretés relatives, par les mêmes lettres que les densités relatives. C'est à l'expérience à décider ce qui en est.



c'est-à-dire, lorsque  $x$  &  $z$  arrivent à leurs plus grandes valeurs, on a  $dx+dz=0$ , d'où l'on conclut  $u-v=0$ , ou  $u=v$ ; c'est-à-dire que, dans l'instant où s'achevent les plus grandes impressions, les corps marchent avec des vitesses égales.

PROPOSITION XXX.

(260.) Trouver la relation entre les vitesses des corps.

Les forces, ou puissances, qui animent le corps  $A$ , sont  $\alpha$  &  $\pi$ , & comme cette dernière est négative, il s'ensuit que  $(\alpha-\pi)dt=Adu$  (19.)

Les deux puissances qui animent le corps  $B$ , sont  $\beta$  &  $\pi$ , & toutes les deux sont positives; ainsi nous aurons  $(\beta+\pi)dt=Bdv$ .

En prenant la somme de ces deux équations, nous aurons  $(\alpha+\beta)dt=Adu+Bdv$ ; & en intégrant  $(\alpha+\beta)t=A(u-U)+B(v-V)$ ;\* d'où l'on tire  $Au+Bv=(\alpha+\beta)t+AU+BV$ ; & par conséquent  $v=\frac{(\alpha+\beta)t+AU+BV-Au}{B}$ .

COROLLAIRE I.

(261.) Le temps  $t$  pendant lequel se fait le choc, est extrêmement court, comme l'expérience nous l'apprend, & comme nous le démontrerons ci-après. Donc si les vitesses  $U$  &  $V$ , ou l'une quelconque d'elles, étoient d'une valeur infinie par rapport au temps  $t$ , la quantité  $(\alpha+\beta)t$  seroit zéro à l'égard des autres, à moins que  $\alpha+\beta$  ne fût infini, & l'on auroit  $AU+BV=Au+Bv$ .

COROLLAIRE II.

(262.)  $AU+BV$  est la somme des mouvements des corps, avant, ou au commencement du choc, &  $Au+Bv$ , est la somme des mouvements des mêmes corps dans un instant quelconque du choc: donc la somme des mouvements dans un instant quelconque du choc, est égale à la somme des mouvements, avant, ou au commencement du choc.

SCOLIE I.

(263.) Cette proposition est donnée comme généralement vraie, par tous les Auteurs de Mécanique; cependant on vient de voir qu'elle n'est certaine que dans le cas où  $(\alpha+\beta)t=0$ , ou quand cette quantité est susceptible d'être négligée à l'égard de  $U$ , ou de  $V$ .

\* Cette intégrale est  $Au+Bv+C$ ; & comme elle doit convenir à tous les instants du choc, il est évident qu'elle doit être zéro, en même temps que  $t$ ; c'est-à-dire, lorsque le choc commence: mais dans ce cas  $u=v$  &  $U=V$ ; donc  $AU+BV+C=0$ , ou  $C=-AU-BV$ ; substituant cette valeur de  $C$  dans l'intégrale trouvée, elle devient  $A(u-U)+B(v-V)$ .

Cette condition n'ayant pas lieu, l'équation est  $AU + BV + (\alpha + \beta)t = Au + Bv$  : d'où l'on voit que lorsqu'il y a des puissances qui agissent, il n'est pas vrai que la quantité de mouvement dans un instant quelconque du choc, soit la même qu'auparavant, ou au commencement du choc.

## S C O L I E I I.

(264) Il se présente ici une question qui a été le sujet de bien des discussions parmi les Philosophes. On demande si la même quantité de mouvement se conserve ou non. Par ce qui vient d'être démontré, il paroît que l'affirmative est vraie. Le raisonnement de ceux qui soutiennent le contraire, consiste en ce que si l'on fait  $V$  négative, on aura, en supposant  $\alpha$  &  $\beta = 0$ ,  $AU - BV = Au + Bv$ ; que par conséquent, dans ce cas, la différence des deux mouvements  $AU$  &  $BV$  est égale à la somme de  $Au$  &  $Bv$ : donc, continuent-ils, en prenant  $BV$  positivement, comme le font tous ceux qui soutiennent cette opinion, il n'y pas de doute qu'on n'ait  $AU + BV > Au + Bv = AU - BV$ ; de sorte que la perte totale du mouvement sera  $2BV$ . Ce raisonnement n'affecte aucunement la rigueur de notre démonstration; car lorsqu'on parle de la somme des mouvements, on entend que ceux qui sont négatifs sont pris négativement, & non positivement; & dans ce cas, la loi, ou le principe, a lieu généralement.

## C O R O L L A I R E I I I.

(265.) A l'instant où se fait la plus grande impression, on a trouvé (259.)  $u - v = 0$ , ou  $u = v$ : donc, en substituant l'une ou l'autre valeur dans l'équation  $Au + Bv = (\alpha + \beta)t + AU + BV$ ; il en résulte  $u = v = \frac{(\beta + \alpha)t + AU + BV}{A + B}$ ; expression de la vitesse des deux corps, à l'instant de la plus grande impression.

## C O R O L L A I R E I V.

(266.) Si la quantité  $(\alpha + \beta)t$  est susceptible d'être négligée par rapport aux autres, l'expression précédente deviendra  $u = v = \frac{AU + BV}{A + B}$ .

## S C O L I E I I I.

(267) Les corps d'une très-petite élasticité, ou qui n'en ont aucune, continuent à marcher avec la vitesse qu'ils se trouvent avoir lors de la plus grande impression, parce qu'il n'y a aucune force dont l'action puisse l'altérer. Donc la vitesse trouvée ci-dessus sera celle avec laquelle les corps d'une très-petite élasticité, ou qui n'en ont aucune, se mouveront après le choc.

## S C O L I E I K.

(268.) Il est temps présentement de résoudre la difficulté dont nous avons parlé dans l'Art. 21. Il est question de sçavoir si l'équation  $a = \frac{Adu}{dt}$  est applicable au cas où une puissance  $a$  pousse un corps  $A$ . Un Auteur des plus respectables de l'Europe, & digne des plus grands éloges, paroît en douter; & pour justifier ses doutes, il suppose que deux corps se choquent, l'un d'eux étant en repos, & raisonne en cette manière. Le changement, ou l'altération du mouvement du dernier de ces corps sera  $Bu = Bv = \frac{AUB}{A+B}$ ,  $V$  étant supposé  $= 0$ . Rien n'est plus vrai, c'est d'ailleurs une suite de ce que nous avons démontré; nous n'éleverons donc aucun doute à ce sujet. Mais, continue-t-il, pour que l'effet soit proportionnel à la puissance qui l'a produit, comme on le suppose dans l'équation  $a = \frac{Adu}{dt}$ , il est nécessaire, dans ce cas, que la cause qui a produit le changement  $\frac{AUB}{A+B}$  soit proportionnelle à ce même changement; or c'est ce qu'il n'est pas possible de démontrer.\* Notre réponse à ce raisonnement, est qu'il nous paroît que l'effet total  $\frac{AUB}{A+B}$  doit être proportionnel à la somme de toutes les actions de la puissance durant tout le temps de l'action, & non à une action instantanée de cette puissance. L'effet qui doit être proportionnel à une action instantanée est la différentielle, ou l'altération instantanée du mouvement. Si c'est le corps  $A$  qui choque le corps  $B$ , la puissance du premier est son inertie, qui est proportionnelle à  $Adu$ ; & l'on aura, dans un instant quelconque  $-Adu = Bdv$ \*\*. En intégrant cette équation, on trouve  $A(U-u) = Bv$ , en supposant  $V=0$ . Donc aussi-tôt qu'on arrive, par la continuité de l'action, jusqu'à avoir  $u=v$ , on a  $u = \frac{AU}{A+B}$ , &  $Bu = \frac{AUB}{A+B}$ ; c'est à-dire, que tout le mouvement produit dans le corps  $B$ , pendant la durée de l'action, jusqu'à ce qu'on ait  $u=v$ , sera proportionnel à  $\frac{AUB}{A+B}$ . Ceci ne prouve point que l'action instantanée  $Adu$  ne soit pas proportionnelle au

\* Voyez les Ouvrages cités dans la note de la page 60, & sur-tout l'Art. 158 de la Dynamique de M. d'Alembert.

\*\* Cette équation qui marque l'égalité entre la différentielle du mouvement perdu par le corps  $A$ , & celle du mouvement gagné par le corps  $B$ , paroît supposer ce qui est en question; mais elle est évidente, puisqu'on voit qu'en l'admettant on en déduit une vérité dont elle est indépendante. On voit d'ailleurs, que les différentielles  $du$ ,  $dv$  doivent être de signe contraire, puisque la vitesse du corps  $A$  diminue de la quantité  $du$ , tandis que celle du corps  $B$  augmente de  $dv$ .

changement instantané  $Bdv$ ; mais prouve, au contraire, que cette proportionalité a effectivement lieu, puisque de sa supposition il résulte une vérité manifeste.

### PROPOSITION XXXI.

(269.) Trouver la relation entre les différentielles des vitesses, & celles des impressions.

De l'équation  $(\alpha - \pi) dt = Adu$ , & de l'équation  $(\beta + \pi) dt = Bdv$ , on tire  $\frac{(\alpha - \pi)dt}{A} = du$ , &  $\frac{(\beta + \pi)dt}{B} = dv$ : soustrayant la seconde équation de la première, on a  $(\frac{\alpha - \pi}{A} - \frac{\beta + \pi}{B})dt = du - dv$ ; ou  $(\alpha B - \beta A - \pi(A + B))dt = AB(du - dv)$ . Substituant la valeur de  $dt = \frac{dx + dz}{u - v}$  (258.), on aura enfin  $(\alpha B - \beta A - \pi(A + B))(dx + dz) = AB(u - v)(du - dv)$ .

### COROLLAIRE I.

(270.) Si l'on intègre la quantité  $(\alpha B - \beta A - \pi(A + B))(dx + dz)$ , toutes les quantités qui en résulteront se trouveront multipliées par  $x$ , ou par  $z$ ; mais à la fin du choc des corps parfaitement élastiques, ou à-peu-près, on a  $x = 0$ , &  $z = 0$ . Donc à la fin du choc de ces corps, on a  $\int AB(u - v)(du - dv) = \frac{1}{2}AB(u - v)^2 - \frac{1}{2}AB(U - V)^2 = 0^*$ , ce qui donne  $U - V = v - u$ ; c'est-à-dire, que les corps parfaitement élastiques, ou à-peu-près, ont leur vitesse relative avant le choc, égale à leur vitesse relative après le choc.

\* Cette intégrale est facile à trouver; car  $\int AB(u - v)(du - dv) = \int AB(udu - vdu - u dv + v dv)$ . Prenant les deux termes  $udu - vdu$  affectés de la différentielle  $du$  de la même variable, & intégrant comme si  $v$  étoit une constante; on aura  $\frac{1}{2}u^2 - vu$ : différenciant ensuite cette quantité, & la retranchant de la différentielle proposée, on a  $v dv$  pour reste, dont l'intégrale  $\frac{1}{2}v^2$  étant jointe avec la première, donne  $\frac{1}{2}u^2 - vu + \frac{1}{2}v^2$ , ou  $\frac{1}{2}(u - v)^2$  pour l'intégrale totale: donc en multipliant par  $AB$ , & ajoutant une constante, l'intégrale cherchée devient  $\frac{1}{2}AB(u - v)^2 + C$ . Cette règle porte avec elle sa démonstration, on peut d'ailleurs voir la quatrième partie du Cours de Mathématiques de M. Bézout, Art. 148.

A l'égard de la constante  $C$ , voici comment on la détermine; cette intégrale étant celle du second membre de l'équation générale de l'Art. 269, convient à tous les instants du choc, elle doit par conséquent être zéro lorsque le choc commence; or, dans ce cas,  $u = U$ , &  $v = V$ , donc  $\frac{1}{2}AB(U - V)^2 + C = 0$ , d'où l'on tire  $C = -\frac{1}{2}AB(U - V)^2$ . Substituant cette valeur de  $C$  dans l'intégrale trouvée, & remplissant la condition du Corollaire, on a l'expression même de l'Auteur. Faisons encore observer que pour que l'expression convienne après le choc, il faut écrire  $v - u$  au lieu de  $u - v$  que l'équation paroît fournir directement, car alors,  $u - v$  est une quantité négative, qui ne peut être égale, que numériquement, à la quantité positive  $U - V$ ; tant que ces quantités sont au carré, il n'importe pas dans quel ordre on les écrit; mais lorsqu'elles sont au premier degré, il est nécessaire de les mettre dans l'ordre convenable à ce qu'on veut exprimer.

COROLLAIRE II.

(271.) Si l'on substitue, dans l'équation  $U - V = v - u$ , en place de place  $v$ , sa valeur qu'on vient de trouver (260.), qui est  $\frac{(a+\beta)t + AU + BV - Au}{B}$ , on aura, pour la fin du choc des corps parfaitement élastiques, ou à-peu-près,  $U - V + u = \frac{(a+\beta)t + AU + BV - Au}{B}$ ; d'où l'on tire  $u = \frac{(a+\beta)t + U(A-B) + 2BV}{A+B}$ .

COROLLAIRE III.

(272.) Si l'on substitue de même cette valeur dans l'équation  $v - U + V = u$ , on aura  $v - U + V = \frac{(a+\beta)t + U(A-B) + 2BV}{A+B}$ , qui donne  $v = \frac{(a+\beta)t + V(B-A) + 2AU}{A+B}$ .

COROLLAIRE IV.

(273.) Si la quantité  $(a+\beta)t$  étoit extrêmement petite, ou négligeable à l'égard des autres, les équations ci-dessus deviendroient  $u = \frac{U(A-B) + 2BV}{A+B}$ , &  $v = \frac{V(B-A) + 2AU}{A+B}$ .

COROLLAIRE V.

(274.) Dans la même supposition que  $(a+\beta)t$  est négligeable à l'égard des autres quantités, nous aurons aussi  $u^2 = \frac{U^2(A-B)^2 + 4B U V (A-B) + 4B^2 V^2}{(A+B)^2}$ ;  $Au^2 = \frac{AU^2(A-B)^2 + 4ABUV(A-B) + 4AB^2V^2}{(A+B)^2}$ . De même,  $v^2 = \frac{V^2(B-A)^2 + 4AUV(B-A) + 4A^2U^2}{(A+B)^2}$ ;  $Bv^2 = \frac{BV^2(B-A)^2 + 4ABUV(B-A) + 4A^2BU^2}{(A+B)^2}$ ; par conséquent  $Au^2 + Bv^2 = \frac{AU^2(A-B)^2 + 4A^2BU^2 + BV^2(B-A)^2 + 4AB^2V^2}{(A+B)^2}$ ,  $= \frac{AU^2(A+B)^2 + BV^2(A+B)^2}{(A+B)^2} = AU^2 + BV^2$ . Donc dans les corps parfaitement élastiques, ou à peu-près, lorsque  $a+\beta$  est négligeable à l'égard des autres quantités, la somme des produits de chaque masse, par le carré de sa vitesse, est la même au commencement & à la fin du choc, ou la même avant & après le choc.\*

PROPOSITION XXXII.

(275.) Le produit  $DH$  de l'amplitude de l'impression, & de la

\* C'est ce qu'on appelle la Conservation des Forces vives. Cette expression est encore admise par la plus grande partie des Géomètres, même par ceux qui n'admettent pas la distinction des Forces vives, & des Forces mortes, proposée par Leibnitz, & sur-tout son principe sur la mesure de la Force des Corps en mouvement, qui est de multiplier la masse par le carré de la vitesse. Voyez la Préface du Traité de Dynamique, de M. d'Alembert.



différentielle  $dx$  parcourue par les particules du corps choqué, est toujours égale au produit  $D'H'dz$  des quantités semblables du corps choquant.

Le produit  $DH$  de la dureté par l'amplitude, est proportionnel au nombre des particules choquées (248.), & la différentielle  $dx$  (29.) est comme la vitesse avec laquelle se meuvent lesdites particules : donc le produit  $DHdx$  est comme la quantité de mouvement des mêmes particules.  $DHdx - D'H'dz$ , sera donc, d'après cela, comme la quantité de mouvement de toutes les particules, laquelle quantité est constante (264.). Mais, au commencement du choc, ce mouvement est zéro. Donc on aura toujours  $DHdx - D'H'dz = 0$  ; ou  $DHdx = D'H'dz$ , &  $dz = \frac{DHdx}{D'H'}$ .

### PROPOSITION XXXIII.

(276.) Trouver la relation entre les vitesses & les impressions.

Si l'on substitue dans l'équation (269.)  $(\alpha B - \beta A - \pi(A+B))(dx + dz) = AB(u-v)(du-dv)$ , les valeurs de  $\pi = \frac{DH \cdot D'H'}{DH + D'H'}$  (253.), & de  $dz = \frac{DH}{D'H'}dx$  (275.), on aura l'équation  $(\alpha B - \beta A - (A+B) \frac{DH \cdot D'H'}{DH + D'H'}) (dx + \frac{DH}{D'H'}dx) = AB(u-v)(du-dv)$ , qui, en réduisant devient . . . . .  
 $(\alpha B - \beta A) (\frac{DH + D'H'}{D'H'}) dx - (A+B) DHdx = AB(u-v)(du-dv)$ , & en intégrant,  $(\alpha B - \beta A) \int (\frac{DH + D'H'}{D'H'}) dx - (A+B) \int DHdx = \dots$   
 $\frac{1}{2} AB((u-v)^2 - (U-V)^2)$ . Mais  $\int (\frac{DH + D'H'}{D'H'}) dx = x + z$  \*, substituant donc cette valeur, on a  $(\alpha B - \beta A)(x+z) - (A+B) \int DHdx = \frac{1}{2} AB((u-v)^2 - (U-V)^2)$ .

### PROPOSITION XXXIV.

(277.) Trouver la vitesse  $u$ , avec laquelle se meut le corps A, dans un instant quelconque du choc.

Qu'on dégage de l'équation précédente la valeur de  $u-v$ , on aura  $u-v = \pm ((U-V)^2 + \frac{(\alpha B - \beta A)(x+z)}{\frac{1}{2}AB} - \frac{(A+B) \int DHdx}{\frac{1}{2}AB})^{\frac{1}{2}}$  ; qu'on substitue ensuite la valeur de  $v$  trouvée dans l'Art. 260, qui est  $\frac{(\alpha + \beta)t + AU + BV - Au}{B}$ , & l'on aura  $\frac{Au + Bu - AU - BV - (\alpha + \beta)t}{B} = \pm ((U-V)^2 + \frac{(\alpha B - \beta A)(x+z)}{\frac{1}{2}AB} - \frac{(A+B) \int DHdx}{\frac{1}{2}AB})^{\frac{1}{2}}$   
d'où l'on tire  $u = \frac{AU + BV + (\alpha + \beta)t}{A+B} \pm \frac{B}{A+B} ((U-V)^2 + \frac{(\alpha B - \beta A)(x+z)}{\frac{1}{2}AB} - \frac{(A+B) \int DHdx}{\frac{1}{2}AB})^{\frac{1}{2}}$ .

\* Car  $\frac{DH + D'H'}{D'H'} dx = \frac{DHdx}{D'H'} + dx = dz + dx$  (275.). Donc, &c.

Le

Le signe supérieur est pour le cas où la plus grande impression n'est pas encore parvenue à toute sa grandeur, & l'inférieur a lieu après que la plus grande impression est achevée. \*

COROLLAIRE I.

(278.) Si l'on avoit  $V=0$ , &  $B=\infty$ , on auroit . . . . .  
 $u = \pm \left( U^2 + \frac{a(x+v)}{\frac{1}{2}A} - \frac{\int DH dx}{\frac{1}{2}A} \right)^{\frac{1}{2}}.$

COROLLAIRE II.

(279.) Si les deux corps  $A$  &  $B$  étoient parfaitement élastiques, de sorte que, pendant la rétrogradation du corps  $A$ , la quantité  $DH$  ne variât point, les deux vitesses de ce corps, positive & négative, seroient égales à distances égales de l'origine des  $x$ , ou à égales distances du point où se termine la plus grande impression.

COROLLAIRE III.

(280.) Si les corps n'étoient pas parfaitement élastiques, comme cela arrive régulièrement dans la nature, la quantité  $DH$  seroit *plus grande* \*\* pendant la rétrogradation, à égales distances de l'origine des  $x$ ; & par conséquent la vitesse négative seroit moindre que la positive, à égales distances du point où se termine la plus grande impression.

COROLLAIRE IV.

(281.) On ne pourra donc pas avoir  $u=U$  dans l'origine des  $x$ , mais seulement  $u < U$ . Les premières particules des corps ne pourront donc aussi retourner entièrement dans leur première situation: il restera par conséquent une petite impression, lorsque les corps se

\* Cela suit de ce qu'après la plus grande impression achevée, la quantité  $u-v$  est négative.

\*\* Il y a dans l'original, la quantité  $DH$  seroit *moindre*; mais nous croyons que c'est une faute typographique: car il est évident que, l'élasticité étant imparfaite, les parties qui ont été forcées & rapprochées les unes des autres par l'action du choc, ne reprennent pas entièrement la même disposition qu'avant le choc: à égales distances de l'origine des  $x$ , ou du point où se termine la plus grande impression, les parties seront donc plus rapprochées dans la rétrogradation du corps  $A$ , qu'avant la formation de la plus grande impression: donc la durée  $D$ , qui est une suite du rapprochement des parties, sera plus grande, & par conséquent  $DH$  le sera aussi (252.). Cette correction faite, les conséquences de ce Corollaire & des suivants viennent naturellement, au lieu qu'elles nous paroissent devoir être absolument contraires. En effet, si  $DH$  étoit réellement moindre dans la rétrogradation,  $\frac{\int DH dx}{\frac{1}{2}A}$

le seroit aussi; & comme cette quantité est à soustraire, il est clair que la vitesse négative  $u$  seroit plus grande que la positive, & non pas moindre, comme elle doit l'être, & comme le dit l'Auteur, &c. On fera attention que l'origine des  $x$  ou des profondeurs de l'impression, est le point de la surface du corps choqué dans lequel commence le choc, ou le point du premier contact de ce corps, avant que les parties eussent été forcées par l'impulsion du choc. Lorsque le corps  $A$ , dans la rétrogradation, passe aux mêmes distances de l'origine des  $x$ , il est aussi aux mêmes distances du point où se termine la plus grande impression: & c'est de ce dernier point que commence la vitesse négative.

sépareront, & la vitesse, dans cet instant, sera moindre que celle qu'auroit le corps  $A$  dans l'origine des  $x$  : par conséquent elle sera beaucoup moindre que la vitesse primitive  $U$ .

## COROLLAIRE V.

(282.) Comme la puissance  $\alpha$  agit négativement pendant la rétrogradation, ou retarde le mouvement du corps  $A$ , même après qu'il est séparé du corps  $B$ , elle parviendra donc à détruire tout le mouvement du corps  $A$ , qui à la fin s'arrêtera, comme on l'a expliqué en parlant du mouvement retardé; & la puissance  $\alpha$  retournant à agir positivement, il se fera un second choc, le corps  $A$  acquérant (281.), jusqu'au moment de sa nouvelle rencontre avec le corps  $B$ , la même vitesse qu'il avoit lorsqu'il s'en est d'abord séparé, c'est-à-dire, une vitesse moindre que  $U$ , & cette nouvelle vitesse sera la vitesse primitive relativement à ce second choc.

## COROLLAIRE VI.

(283.) L'origine des  $x$  sera aussi placée plus profondément pour le second choc, puisque les premières particules des corps n'ont pas pu, dans le premier choc, retourner précisément à leur première situation.

## COROLLAIRE VII.

(284.) La même chose arrivera dans le troisième, le quatrième, & dans tous les chocs suivants; la vitesse primitive ira toujours en diminuant, jusqu'à ce qu'enfin le corps  $A$  s'arrête après avoir fait, dans les derniers chocs, des impressions d'une quantité infiniment petite; & alors (231.) la force de percussion se réduira à une simple pression; c'est-à-dire, qu'on aura  $\pi = \alpha$ .

## PROPOSITION XXXV.

(285.) Trouver la vitesse  $v$ , avec laquelle se meut le corps  $B$ , dans un instant quelconque du choc.

Si l'on substitue la valeur de  $u$ , qu'on vient de trouver, dans l'équation de l'Art. 260, qui est  $v = \frac{(a+B)t + AU + BV - Au}{B}$ , après la réduction faite, on trouvera . . . . .

$$v = \frac{AU + BV + (a+B)t}{A+B} \mp \frac{A}{A+B} \left( (U-V)^2 + \frac{(aB - \frac{1}{2}A)(x+\bar{x})}{\frac{1}{2}AB} - \frac{(A+B)\int DHdx}{\frac{1}{2}AB} \right)^{\frac{1}{2}}.$$

Le signe supérieur est pour le cas où la plus grande impression n'est pas encore achevée; & l'inférieur a lieu après qu'elle est achevée.

## PROPOSITION XXXVI.

(286.) Trouver la valeur de l'impression, en supposant que la dureté  $D$  est constante.

Puisqu'on suppose la dureté  $D$  constante, on aura  $\int DHdx = D \int Hdx$ ; mais  $\int Hdx$  est la valeur de l'impression, puisque  $H$  désigne son amplitude, &  $dx$  la différentielle de sa profondeur: donc, en substituant, dans l'équation de l'Art. 276,  $D \int Hdx$  en place de  $\int DHdx$ , & ordonnant, on aura, pour la valeur de l'impression, dans le cas où la dureté  $D$  est constante,  $\int Hdx = \frac{\frac{1}{2}AB((U-V)^2 - (u-v)^2) + (aB - \frac{1}{2}A)(x+i)}{D(A+B)}$ .

PROPOSITION XXXVII.

(287.) Trouver la valeur de la plus grande impression, dans le cas où la dureté  $D$  est constante.

Dans l'instant de la plus grande impression, on a  $u-v=0$  (259): substituant donc cette valeur dans l'expression précédente, & appelant  $I$  la plus grande impression, on aura  $I = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (aB - \frac{1}{2}A)(x+i)}{D(A+B)}$ .

COROLLAIRE I.

(288.) Si le corps  $B$  étoit immobile, il n'y auroit qu'à supposer  $B=\infty$ , &  $V=0$ , & la valeur de la plus grande impression deviendrait, pour ce cas,  $I = \frac{\frac{1}{2}AU^2 + a(x+i)}{D}$ .

COROLLAIRE II.

(289.) Dans les corps qui tombent librement par la seule action de la gravité, on a (52.)  $a=32A$ , ou  $A=\frac{1}{32}a$ . Substituant cette valeur dans l'équation précédente, elle deviendra  $I = \frac{\frac{1}{64}aU^2 + a(x+i)}{D}$ .

Mais si nous appellons  $e$  la hauteur d'où le corps tombe, on aura (52.)  $e = \frac{1}{64}U^2$ , ou  $64e = U^2$ . Substituant donc cette valeur de  $U^2$ , on aura, pour les corps qui tombent librement par la seule action de la gravité,  $I = \frac{a(e+x+i)}{D}$ .

COROLLAIRE III.

(290.) Si les quantités  $x$  &  $i$  étoient assez petites pour être négligeables à l'égard de  $e$ , on auroit  $I = \frac{ae}{D} = \frac{aU^2}{64D}$ ; ou, en mettant pour  $a$  sa valeur  $32A$ ,  $I = \frac{32Ae}{D} = \frac{AU^2}{2D}$ . Donc les impressions faites par les corps qui tombent par l'action de la gravité, sont en raison directe composée des corps & des hauteurs d'où ils tombent, ou en raison directe composée des corps & des quarrés des vitesses primitives avec lesquelles ils choquent, & en raison inverse des duretés, ou densités.

## S C O L I E I.

(291.) Ces formules sont parfaitement d'accord avec l'expérience. Pour s'en convaincre, il ne faut que consulter les Ouvrages des Auteurs qui ont écrit sur la Physique Expérimentale. Le Docteur *'s Gravesande*, dans le 1<sup>er</sup>. volume de son Ouvrage intitulé, *Physices Elementa Mathematica*, décrit (§. 833.) une machine pour faire tomber avec précision différentes sphères de cuivre sur de l'argille.\* Dans la troisième expérience, il en fait tomber trois de même diamètre, mais d'un poids différent, en ayant fait deux creuses : leurs poids étoient entre eux comme 1, 2 & 3. La hauteur de la chute de ces trois sphères étoit de 9 pouces ; & les impressions qu'elles firent, se trouverent aussi comme 1, 2 & 3. Dans la dixième expérience, (§. 855.), il fit tomber les deux plus pesantes, de 18 pouces de hauteur, & trouva que leurs impressions étoient comme 4 à 6, c'est-à-dire, doubles des premières. On voit par-là qu'en effet les impressions sont en raison composée des poids, ou masses, & des hauteurs d'où ils tombent, ou en raison composée des poids, ou masses, & des quarrés des vitesses primitives.

## C O R O L L A I R E I V.

(292.) Si les deux corps qui se choquent, étoient égaux & que, dans le choc, ils ne fussent animés par aucune puissance, on auroit  $B = A$ ,  $\alpha = 0$ ,  $\beta = 0$  ; ce qui réduit la valeur de l'impression (287.) à  $I = \frac{A(U-V)^2}{4D}$  ; & dans le cas de  $V = 0$ , à  $I = \frac{AU^2}{4D}$ . On voit donc, comme ci dessus, que les impressions sont en raison directe composée des poids, ou des masses, & des quarrés des vitesses avec lesquelles ils se choquent, & en raison inverse des duretés.

---

\* Nous traduisons le mot *Creta* par le mot *Argille*, quoique, d'après l'autorité des différents Dictionnaires que nous avons été à même de consulter, ce mot signifie proprement de la Craie. Nous nous sommes crus fondés à faire cette correction, parce que les expériences du Docteur *'s Gravesande*, dont il est ici question, ont été réellement faites en laissant tomber les sphères de cuivre sur de l'argille, telle que celle dont se servent les Potiers pour leurs ouvrages du plus bas prix. Ce sçavant la préfère aux autres ; voici comment il s'exprime dans le §. 821 de l'Ouvrage cité. *Argilla omnium maxime commodè adhibetur ; sed illam ex quibus vasa fictilia, maxime vulgaris, & vilioris pretii, efficiuntur, eligimus. Hac pura desuetatur, & admixta aqua ita temperanda est, ut quidem inquinet manus, non autem adhæreat.... Ubi massa ex tali Argilla flectitur, fatiscit, & in quibusdam locis separatio partium datur ; quando hanc habet proprietatem, partes quæ intropremuntur, dum cedunt, inter adjacentes penetrant.* Et dans le §. 822. *Si aliam argillam magis albam, & ad naturam cretæ accedentem, adhibeamus, non facile fatiscit, & partes etiam inter adjacentes penetrant, dum cedunt ; sed has potius remouent ; quod pro diversâ naturâ Argillæ, diversimodè contingit. Hac de solâ causâ Argillâ, primum indicatâ, utor ; quia quid huic contingere debeat ratiocinio detegere possumus ; effectus omnes fixis regulis subjiciuntur, prævideri possunt, & experimenta ratiociniæ confirmans, &c. &c.*



SCOLIE II.

PLANC. B

(293.) Ceci est encore confirmé par plusieurs autres expériences que le Docteur 's *Gravesande* expose dans l'endroit cité, & dont il déduit que les effets étant proportionnels aux causes, & les mêmes effets aux impressions, il est nécessaire que les causes qu'il prétend avec *Leibnitz* être les *forces vives*, soient aussi en raison composée des masses & des quarrés des vitesses. \*

SCOLIE III.

(294.) Puisque l'expérience s'accorde avec nos formules, non-seulement dans le cas des corps mous comme l'argille, mais encore dans celui des corps durs & élastiques, lorsque la dureté *D* est constante; il est évident que, dans ces cas, la dureté a été au moins sensiblement constante, & que nous pouvons la supposer telle. On voit encore, par la conformité de l'expérience avec le calcul, dans lequel nous avons supposé l'impression de la même figure sphérique que le corps choquant *A*; on voit, dis-je, qu'il est évident, au moins dans les corps mous tels que l'argille, que, dans ces cas, le creux, ou l'enfoncement latéral *HFE*, n'a pas eu lieu. Cependant cet enfoncement ne peut manquer d'exister dans des corps plus élastiques: il existe même dans les corps mous comme l'argille, suivant le Docteur 's *Gravesande*, §. 824, lorsque l'amplitude de l'impression est très-grande relativement à sa profondeur, parce que, dans ce cas, les raisons sur lesquelles il s'est fondé, ne peuvent avoir lieu; car, de quelque nature que soit l'argille, ses particules cedent latéralement; \*\* ce qui prouve que le creux, ou l'enfoncement latéral se forme même dans les corps mous, pourvu que la figure du corps choquant ne soit pas telle que son amplitude augmente par degrés.

Fig. 19

PROPOSITION XXXVIII.

(295.) Déterminer la profondeur de l'impression, dans le cas où l'on auroit  $H = Qx$ ; *Q* désignant une quantité constante.

\* Si l'on substitue  $Qx$  pour *H* dans l'équation  $\int Hdx = . . . . .$   
 $\frac{1}{2}AB((U-V)^2 - (u-v)^2) + (aB - \frac{1}{2}A)(x+z)$  (286.); & si ensuite on integre,

\* Voyez, sur la mesure des *forces vives*, les Ouvrages cités dans la note de la page 60, sur-tout la Préface du *Traité de Dynamique* de M. d'Alambert; voyez aussi la 4<sup>e</sup>. partie du *Cours de Mathématiques* de M. Bézout, Art. 388.

\*\* Voici ce §. 824. *Si cavitatis latitudo magna sit respectu profunditatis, ratiocinia in hac ipsa Argilla (celle qu'il avoit adoptée) locum non habent; quia in hoc casu, quaecumque sit natura Argille, facilius partes lateraliter cedunt, & pars tantum cavitatis, harum introcessioni, tribuenda est.*

on aura  $\frac{1}{2} Qx^2 = \frac{\frac{1}{2} AB((U-V)^2 - (u-v)^2) + (\alpha E - \beta A)(x+v)}{D(A+B)}$ . Or, dans la supposition de  $H = Qx$ , on aura aussi  $H' = Qz^*$ , & l'équation  $DHdx = D'H'dz$  (276.) se réduira à  $DQxdx = D'Qzdz$ , d'où l'on tire, en divisant par  $Q$ , & intégrant,  $Dx^2 = D'z^2$ , &  $z = \frac{D^{\frac{1}{2}}}{D'^{\frac{1}{2}}} x$ . Si l'on substitue maintenant cette valeur de  $z$  dans l'équation, il en résultera  $\frac{1}{2} Qx^2 = \frac{\frac{1}{2} ABD'^{\frac{1}{2}}((U-V)^2 - (u-v)^2) + (\alpha B - \beta A)(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}})x}{DD'^{\frac{1}{2}}(A+B)}$ , & , en dégagant  $x$ , on a

$$x = \frac{(\alpha B - \beta A)(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}})}{DD'^{\frac{1}{2}}Q(A+B)} \pm \left( \frac{((\alpha B - \beta A)(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}}))^2}{(DD'^{\frac{1}{2}}Q(A+B))^2} + \frac{AB((U-V)^2 - (u-v)^2)}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}}.$$

## COROLLAIRE I.

(296.) Dans le cas de la plus grande profondeur, ou impression, on a  $u-v=0$  (259.) ; donc on aura la plus grande profondeur . . . .

$$x = \frac{(\alpha B - \beta A)(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}})}{DD'^{\frac{1}{2}}Q(A+B)} \pm \left( \frac{((\alpha B - \beta A)(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}}))^2}{DD'^{\frac{1}{2}}Q(A+B)} + \frac{AB(U-V)^2}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}}.$$

## COROLLAIRE II.

(297.) Si l'on avoit  $V=0$ , &  $B=\infty$ , la plus grande profondeur  $x$  seroit  $= \frac{\alpha(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}})}{DD'^{\frac{1}{2}}Q} \pm \left( \left( \frac{\alpha(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}})}{DD'^{\frac{1}{2}}Q} \right)^2 + \frac{AU^2}{DQ} \right)^{\frac{1}{2}}.$

## COROLLAIRE III.

(298.) Si, outre cela, on avoit aussi  $U=0$ , la plus grande  $x$  seroit alors  $= \frac{\alpha(D^{\frac{1}{2}} + D'^{\frac{1}{2}})}{DD'^{\frac{1}{2}}Q}$  ; c'est-à-dire, en raison directe simple de la puissance  $\alpha$ , qui agit sur le corps  $A$ .

## PROPOSITION XXXIX.

(299.) Déterminer la profondeur de l'impression, dans le cas où  $\pi$  est constante.

Qu'on suppose  $\pi(A+B) = \frac{DHD'H'}{DH+D'H'}(A+B) = n(\alpha B - \beta A)$ ,  $n$  désignant un nombre quelconque ; puisque, dans la supposition présente,  $DH$  &  $D'H'$  sont des quantités constantes, l'équation (275.)  $DHdx = D'H'dz$ , donnera, en intégrant,  $DHx = D'H'z$ , d'où l'on tire  $D'H' = \frac{DHx}{z}$ . Substituant cette valeur dans la première équation

\* Est-il bien certain que si  $H=Qx$ , on doive en inferer que  $H'=Qz$  ? Nous croyons qu'on peut en douter. Quoiqu'il semble que cela dérive de la supposition qu'on a faite que les duretés sont constantes ; cependant il ne nous paroît pas certain qu'on en puisse conclure avec l'évidence mathématique, que si la raison de  $H$  à  $x$  est  $Q$ , celle de  $H'$  à  $z$  soit aussi  $Q$ .

tion, on aura  $\frac{DHx(A+B)}{x+\zeta} = n(\alpha B - \beta A)$ , ce qui donne . . . . .

$$Hx = \frac{n(\alpha B - \beta A)(x+\zeta)}{D(A+B)} = (286.) \frac{\frac{1}{2}AB((U-V)^2 - (u-v)^2) + (\alpha B - \beta A)(x+\zeta)}{D(A+B)}, \text{ d'où}$$

l'on déduit  $x+\zeta = \frac{\frac{1}{2}AB((U-V)^2 - (u-v)^2)}{(n-1)(\alpha B - \beta A)}$ ; ou en substituant  $\frac{\pi(A+B)}{\alpha B - \beta A}$  à la place de  $n$ ,  $x+\zeta = \frac{\frac{1}{2}AB((U-V)^2 - (u-v)^2)}{\pi(A+B) - (\alpha B - \beta A)}$ .

COROLLAIRE I.

(300.) Si l'on avoit  $V=0$ , &  $B=\infty$ , on auroit  $x+\zeta = \frac{\frac{1}{2}A(U^2 - u^2)}{\pi - \alpha}$ .

COROLLAIRE II.

(301.) Dans le cas de la plus grande impression, on a  $u-v=0$ ; on aura donc, pour ce cas,  $x+\zeta = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2}{\pi(A+B) - (\alpha B - \beta A)}$ .

COROLLAIRE III.

(302.) Il n'y a donc point alors de plus grande impression, ou, ce qui est la même chose, l'impression n'a point de limite, à moins que  $\pi(A+B) - (\alpha B - \beta A)$  ne soit positif, ou que l'on n'ait  $\pi(A+B) > \alpha B - \beta A$ .

COROLLAIRE IV.

(303.) Si l'on avoit  $V=0$ , &  $B=\infty$ , on auroit la plus grande profondeur  $x+\zeta = \frac{\frac{1}{2}AU^2}{\pi - \alpha}$ .

PROPOSITION XL.

(304.) Trouver la valeur de la dureté  $D$ .

Puisque la dureté  $D$  a été trouvée constante, ou sensiblement constante, l'équation de l'Art. 276 se réduira à . . . . .

$$(\alpha B - \beta A)(x+\zeta) - D(A+B) \int Hdx = \frac{1}{2}AB((u-v)^2 - (U-V)^2); \text{ d'où}$$

$$\text{l'on tire } D = \frac{\frac{1}{2}AB((U-V)^2 - (u-v)^2) + (\alpha B - \beta A)(x+\zeta)}{(A+B) \int Hdx}; \text{ \& pour le cas de}$$

$$\text{plus grande impression, dans lequel on a } u-v=0, \text{ on aura}$$

$$D = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (\alpha B - \beta A)(x+\zeta)}{(A+B)I}.$$

COROLLAIRE I.

(305.) Si l'on avoit  $B=\infty$ , &  $V=0$ , comme dans les expériences, rapportées ci-dessus, faites sur l'argille par le Docteur's Gravesande, on auroit  $D = \frac{\frac{1}{2}AU^2 + \alpha x}{I} = \frac{\alpha(c+x)}{I}$ .

## S C O L I E

PLANC. A.

(306) Prenons, pour exemple, la premiere expérience, rapportée ci-dessus (291.), dans laquelle on faisoit tomber la sphere la moins pesante de 9 pouces de hauteur, & dans laquelle on a trouvé le diametre de l'impression de  $\frac{65}{1000}$  \*, celui de la sphere étant de  $\frac{1}{6}$ . De là on déduit la valeur de  $x = \frac{100 - (10000 - 65.65)^{\frac{1}{2}}}{1600} = \frac{3}{200}$ . Celle de  $I = cx^2 (\frac{1}{16} - \frac{1}{3}x)$ ;  $c$  marquant la circonférence, dont le diametre est

\* Les trois spheres avec lesquelles le Docteur *'s Gravesande* a fait ses expériences, avoient 1 pouce  $\frac{1}{2}$ , ou  $\frac{1}{3}$  de pied, de diametre (*Physic's Elements mathematica*, §. 833.). Lorsqu'il faisoit tomber la sphere la moins pesante de la hauteur de 9 pouces, ou  $\frac{1}{4}$  de pied, elle faisoit une impression sur l'argille, dont le diametre étoit de  $\frac{65}{1000}$  de celui de la sphere; c'est-à-dire, de  $\frac{65}{8000}$  de pied (*Ibid.* 855.). Il est aisé, d'après ces données, de concevoir les calculs de ce Scolie. Soit  $A$  la sphere, ou le corps choquant de l'expérience citée,  $AR$  le corps choqué, ou l'argille sur laquelle on faisoit tomber la sphere  $A$ : soit nommé  $2a$  le diametre  $SP$  de la sphere,  $2y$  le diametre  $GI$  de l'impression qu'elle formoit sur l'argille, &  $x$  la profondeur  $PK$  de la même impression, ou la fleche du segment  $GPIK$ ; on aura  $a = \frac{1}{16}$ , &  $y = \frac{65}{8000}$ . Ceci posé, par la propriété du cercle  $yy = 2ax - xx$ , donc  $x = a \pm (aa - yy)^{\frac{1}{2}}$ ,

FIG. 1.

ou simplement  $x = a - (aa - yy)^{\frac{1}{2}}$ , puisque, dans le cas dont il s'agit ici, il est évident qu'on a  $x < a$ . Substituant, dans cette équation, à la place des lettres leurs valeurs numériques, on a  $x = \frac{1}{16} - (\frac{10000 - 65.65}{(1600)^2})^{\frac{1}{2}} = \frac{100 - (10000 - 65.65)^{\frac{1}{2}}}{1600} = \frac{3}{200}$ .

La valeur de  $I$ , ou de la plus grande impression, est la solidité du segment  $GPIK$ : pour la calculer, je représente par  $c$  la circonférence du cercle dont le diametre est l'unité, alors  $2cy$  fera la circonférence qui termine l'impression, & dont  $GI = 2y$  est le diametre;  $2cy \cdot \frac{2}{3} = cy =$  en fera la surface; &  $cy^2 dx$  sera un des éléments de la solidité de la sphere. Substituans pour  $yy$  sa valeur  $2ax - xx$ , cet élément devient  $2acx dx - cx^2 dx$ , & en intégrant, on aura la solidité d'un segment quelconque de la sphere  $= \int (2acx dx - cx^2 dx) = acx^2 - \frac{1}{3}cx^3 = cx^2(a - \frac{1}{3}x)$ . Si l'on fait  $x = 2a$ , on aura la solidité de la sphere entiere  $= 4ca^3(\frac{1}{3}a) = \frac{4}{3}ca^3$ . Remarquons en passant que l'expression générale que nous venons de trouver, étant traduite en langage ordinaire, fait voir que la solidité d'un segment sphérique, est égale à celle d'un cylindre dont le rayon de la base est la fleche du segment, & dont la hauteur est le rayon de la sphere moins le tiers de la fleche. Mettant pour  $a$  sa valeur  $\frac{1}{16}$ , on a  $I = x^2(\frac{1}{16} - \frac{1}{3}x)$ . Faisant la même substitution dans la solidité de la sphere, elle devient  $\frac{4c}{3 \cdot 16 \cdot 16 \cdot 16}$ : mais comme il s'agit ici de la sphere la moins pesante, qui n'est que le tiers de la plus pesante (291), il faut prendre le tiers de cette expression, & on aura  $\frac{4c}{9 \cdot 16 \cdot 16 \cdot 16}$  pour cette solidité. Il est évident qu'on peut prendre cette quantité pour représenter  $A$ , puisque l'auteur n'a en vue ici que de trouver l'expression de la dureté des spheres que le Docteur *'s Gravesande* a soumises à l'expérience, & de faire voir que toutes les expériences donnent le même résultat: car ces spheres étant d'une même matiere, elles ont leurs masses proportionnelles à leurs volumes. Mais s'il s'agissoit de comparer les duretés de plusieurs spheres de différentes matieres, il seroit absolument nécessaire de prendre pour  $A$  le poids absolu de chacune, parce que les poids sont proportionnels aux masses, au lieu que les volumes ne le sont pas. Les calculs du reste de ce Scolie sont si aisés, d'après ce que nous venons de dire, que nous ne croyons pas nécessaire de nous y arrêter plus long temps. Notre résultat est différent de celui de l'Auteur qui donne  $D = 200 \frac{3500}{9936}$ ; mais il est évident qu'il y a une faute dans l'original.

l'unité

l'unité. Celle de  $A$ , qui est la masse totale de la sphere  $= \frac{4^c}{9.16.16.16^2}$ , ce qui donne  $\alpha = \frac{4.32.6}{9.16.16.16} (290.)$ . Ces valeurs de  $\alpha$  & de  $I$  étant substituées dans l'équation  $D = \frac{\alpha(x+r)}{I}$ , donnent  $D = \frac{\alpha+x}{6x^2(3-16x)} = \frac{\frac{2+\frac{3}{200}}{6.9}(3-\frac{48}{200})}{11.2} = 205 \frac{1040}{11.2}$ . On aura le même résultat, à quelques petites différences près, en calculant d'après les autres expériences. On trouvera de la même manière la valeur de  $D$ , avec quelque matière qu'on fasse les expériences.

COROLLAIRE II.

(307.) Ayant trouvé la valeur de  $D$  par l'équation . . . . .  
 $D = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (\alpha B - \beta A)(x+r)}{(A+B)I}$ , on trouvera de même celle de  $D'$ : car ayant  $DfHdx = D'fH'dx$ , ou  $DI = D'I'$ ,  $I'$  marquant la grandeur de la plus grande impression faite dans le corps  $A$ , on aura  $D' = \frac{DI}{I}$ . Calculant donc, d'après l'expérience, la valeur de  $I'$ , on aura celle de  $D'$ .

PROPOSITION XLI.

(308.) La plus grande force de percussion est celle qui agit au moment que s'achève l'impression totale.

A l'instant de l'action de la plus grande force de percussion, la différentielle de  $\pi$ , ou de son égale  $\frac{DH \cdot D'H'}{DH + D'H'}$  est  $= 0$ ; c'est-à-dire que  $\frac{H'dH}{DH + D'H'} + \frac{HdH'}{DH + D'H'} - \frac{HH'(DdH + D'dH')}{(DH + D'H')^2} = 0$ ; ou en réduisant, . . . ,  $D'H'^2dH + DH^2dH' = 0$ ; mais cette quantité ne peut être zéro, sans que les différentielles  $dH$  &  $dH'$  ne soient aussi zéro; c'est-à-dire, sans que les amplitudes  $H$  &  $H'$ , ou les impressions, n'aient reçu toute l'augmentation qu'elles peuvent avoir. Donc la plus grande force de percussion est celle qui agit au moment que s'achève l'impression totale.

PROPOSITION XLII.

(309.) Trouver l'expression de la force de percussion  $\pi$ .

La force de percussion, à quelque instant du choc que ce soit, est  $\pi = \frac{DH \cdot D'H'}{DH + D'H'}$ . Substituant, dans cette équation, la valeur de  $D' = \frac{DI}{I}$  (307.), on aura  $\pi = \frac{D \cdot HIH'}{I(DH + \frac{DIH'}{I})} = \frac{DHIH'}{HI + HI'}$ . Substituant main-



tenant, dans cette équation, la valeur de  $D = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (AB - \frac{1}{2}A)(x+v)}{(A+B)I}$   
 (304), & on aura  $\pi = \frac{HH'}{HI + H'I} \left( \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (AB - \frac{1}{2}A)(x+v)}{A+B} \right)$ . \*

## S C O L I E.

(310.) On sçait déjà que les quantités  $I$  &  $I'$  expriment les plus grandes impressions; mais on doit remarquer que les  $x$  &  $z$  sont aussi les profondeurs des plus grandes impressions, puisque ces quantités sont introduites dans la valeur de  $\pi$ , par la substitution de la valeur de  $D$ , prise pour le cas de la plus grande impression (304.). Les quantités  $H$  &  $H'$  sont donc les seules qu'on doive regarder comme variables dans cette équation, pour obtenir les différentes valeurs de la force  $\pi$ .

## C O R O L L A I R E I.

(311.) La plus grande force de percussion étant celle qui a lieu, lorsque les quantités  $H$  &  $H'$  parviennent à leur plus grande valeur, il s'ensuit qu'en mettant dans l'équation les plus grandes valeurs de  $H$  &  $H'$ , on aura la plus grande force de percussion.

## C O R O L L A I R E I I.

(312.) Dans le cas où  $B = \infty$ ,  $V = 0$ , &  $\frac{D}{D'} = 0$ , d'où il résulte  $I' = 0$ , &  $z = 0$  \*\*, on aura  $\pi = \frac{H}{I} (\frac{1}{2}AU^2 + ax)$  : & dans la chute des corps par la seule action de la gravité, où l'on a  $\frac{1}{2}AU^2 = ac$  (46.),  $\pi = \frac{H}{I} (c+x)$ .

## C O R O L L A I R E I I I.

(313.) La force de gravité sera donc à celle de percussion, comme  $a$  est à  $\frac{H}{I}(c+x)$ , ou comme 1 est à  $\frac{H}{I}(c+x)$ ; ou enfin comme  $I$  est à  $H(c+x)$ .

\* On pourroit penser que cette valeur de  $\pi$  seroit celle de la plus grande force de percussion, puisqu'on l'obtient en y introduisant la valeur de  $D$  prise dans le cas de la plus grande impression, qui concourt avec celui de la plus grande force de percussion (308). Mais il faut remarquer qu'ayant supposé la dureté  $D$  constante, on auroit la même valeur pour  $\pi$ , en substituant une valeur de  $D$  prise dans une autre circonstance que celle de la plus grande impression, en ayant attention à prendre la valeur de l'impression & de sa profondeur qui correspondent à ce cas. Ainsi cette valeur de  $\pi$  ne peut exprimer la plus grande force de percussion, que dans le cas où  $H$  &  $H'$  seroient les amplitudes de la plus grande impression.

\*\* On voit facilement que pour avoir  $\frac{D}{D'} = 0$ , il faut que la dureté du corps  $A$  soit infinie à l'égard de celle du corps  $B$ ; alors il est évident que la plus grande impression  $I'$ , & sa profondeur  $z$  faite dans le corps  $A$ , sont chacune  $= 0$ .

SCOLIE I.

(314.) Dans les expériences du Docteur's *Gravesande* sur l'argille, on a  $H = cx(\frac{1}{16} - x)$ ; \* & (306. *Voyez aussi la note de cet Art.*)  $I = cx^2(\frac{1}{16} - \frac{1}{3}x)$ : donc on aura  $\frac{H}{I} = \frac{cx(\frac{1}{16} - x)}{cx^2(\frac{1}{16} - \frac{1}{3}x)} = \frac{\frac{1}{16} - x}{x(\frac{1}{16} - \frac{1}{3}x)}$ ; d'où il suit que la force de la gravité est à celle de percussion, comme 1 est à  $\frac{(c+x)(\frac{1}{16} - x)}{x(\frac{1}{16} - \frac{1}{3}x)}$  (313.). Dans la première expérience, on avoit  $c = \frac{1}{4}$ , & l'on a trouvé  $x = \frac{1}{100}$ . Donc la force de gravité étoit à celle de percussion, comme 1 est à  $\frac{(\frac{1}{4} + \frac{1}{100})(\frac{1}{16} - \frac{1}{100})}{\frac{1}{100}(\frac{1}{16} - \frac{1}{300})}$ ; ou comme 1 est à  $97\frac{11}{13}$ ; de sorte que la force de percussion, quoique dans un corps mou comme l'argille, & la sphere tombant seulement de 9 pouces de hauteur, étoit plus de 97 fois plus grande que celle de la gravité.

COROLLAIRE IV.

(315.) Si  $B = \infty$ ,  $V = 0$ , &  $D = D'$ , & qu'on ait à-peu-près  $H = H'$ ,  $I = I'$ ,  $z = x$ , on aura  $\pi = \frac{H}{2I}(\frac{1}{2}AU^2 + 2ax)$ ; & dans la chute des corps qui tombent par la gravité,  $\pi = \frac{Hx}{2I}(c + 2x)$ .

COROLLAIRE V.

(316.) La force de gravité fera donc, dans ce cas, à celle de percussion, comme 1 est à  $\frac{H}{2I}(c + 2x)$ .

SCOLIE II.

(317.) Lorsque deux corps très-durs, comme le sont deux corps de fer, viennent à se choquer, l'impression  $I$  qui se fait dans chacun, est presque infiniment petite par rapport à  $H(c + 2x)$ : donc, dans ce cas, la force de percussion est presque infinie, à l'égard de celle de gravité. Prenons pour exemple le coup d'un marteau sur une enclume. Puisque  $I$  représente la grandeur de l'impression, qui doit être comme le produit de  $H$ , qui est son amplitude, par une quantité proportionnelle à sa profondeur, que nous savons par l'expérience être extrêmement petite, nous pouvons supposer  $I = H \cdot \frac{1}{k}$ ,  $k$  exprimant un nombre quelconque, tel que  $\frac{1}{k}$ , soit

\*  $H$  designe l'amplitude de l'impression, ou la surface du cercle qui termine l'impression (247). Or, par la note de l'article 306, cette surface est  $cy^2$ , qui devient  $cx(\frac{1}{16} - x)$  en substituant pour  $y^2$  sa valeur  $2ax - xx$ , & ensuite pour  $a$  sa valeur  $\frac{1}{16}$ . Le résultat des calculs de ce Scolie est encore erroné; l'Auteur fait la force de gravité à celle de percussion dans le rapport de 1 à  $109\frac{76}{13}$ . Il est visible que c'est une faute de calcul.

PLANO. I.

encore moindre que la profondeur de l'impression, \* qui, lorsqu'elle est la plus grande, ne peut gueres être que de  $\frac{1}{11000}$ , ou  $\frac{1}{13000}$  de pied. Cette valeur de  $I$  étant donc substituée dans l'expression, on trouvera que la force de gravité est à celle de percussion, comme 1 est à  $\frac{H}{2H \cdot \frac{1}{k}} (c+2x) = \frac{1}{2} k(c+2x)$ ; ou, négligeant  $x$ , comme étant très-petite, comme 1 est à  $\frac{1}{2} k c$ . Maintenant si la vitesse du marteau est équivalente à celle qu'il prendroit en tombant librement de 10 pieds de hauteur; & si nous faisons seulement  $k = 12000$ , on aura la force de gravité du marteau à celle de percussion du même marteau, comme 1 à 60000; c'est à-dire que cette dernière force sera 60000 fois plus grande que celle de la gravité; & que l'effet du marteau équivaldra à celui que pourroit causer, sur le même point où s'est donné le coup, un poids 60000 fois plus grand que celui du marteau. Ceci suffit déjà pour ne pas être étonné de l'effet prodigieux de la force de percussion.

## S C O L I E I I I.

FIG. 25.

(318.) Cette théorie peut aussi s'appliquer aux cordes; car si l'on imagine que l'une des extrémités d'une corde soit attachée à un point fixe  $E$ , & qu'il y ait à l'autre extrémité un poids  $A$ ; si on laisse tomber ce poids d'une hauteur quelconque, il est clair que l'action qu'il exerce à la fin de sa chute, lorsque la corde est étendue dans toute sa longueur, comme en  $EF$ , est une véritable percussion. Pour appliquer les mêmes formules à ce cas,  $H$  désignera la section perpendiculaire à la corde;  $D$  la qualité de la matière dont elle est faite, ou sa force;  $I$  le produit de  $H$  par la plus grande quantité dont la corde s'allonge dans l'action; & enfin  $x$  la quantité dont elle s'allonge dans un cas quelconque. On remarquera, en outre, que le point fixe  $E$ , étant celui sur lequel s'exerce l'action, doit être considéré comme un corps infini: on aura donc  $B = \infty$ ,  $V = 0$ ,  $\frac{D}{B} = 0$ ,  $I' = 0$ , &  $z = 0$ . Ainsi la formule qui convient à ce cas est (312.)  $\pi = \frac{H}{I} (\frac{1}{2} AU + ax)$ ;  $U$  désignant la vitesse du corps  $A$  à l'instant qu'il parvient au point le plus bas de sa chute; ou bien, en supposant  $I = HX$ ,  $X$  marquant

\* Ceci suppose que l'impression est moins étendue dans le fond qu'à la surface, ce qui a toujours lieu (252 & 294). Si l'amplitude étoit la même dans toute la profondeur de l'impression, ce qui ne peut avoir lieu dans les corps durs & tenaces, alors  $\frac{1}{k}$  seroit égal à la profondeur de l'impression.

toute la quantité dont la corde peut s'allonger jusqu'à ce qu'elle se rompe, ou qu'elle soit sur le point de se rompre,  $\pi = \frac{1}{X} (\frac{1}{2}AU^2 + ax)$ ; & lorsqu'il s'agit de la chute des corps qui tombent par l'action seule de la gravité, cette équation devient  $\pi = \frac{a}{X}(e+x)$ .

Lorsque le corps  $A$  est seulement suspendu à la corde, pour qu'elle le soutienne, sans qu'il y ait aucune chute,  $e=0$ ; donc, dans ce cas,  $\pi = \frac{ax}{X}$ ; & si le poids du corps  $A$  étoit tel qu'il s'en fallût infiniment peu qu'il ne fit rompre la corde, on auroit  $x=X$ , &  $\pi=a$ ; c'est-à-dire que la force de percussion, qui, dans ce cas, est une force de pression, est égale au poids du corps, que nous pouvons appeler  $P$ . Soit nommé  $p$  le plus grand poids dont la même corde puisse supporter l'action, en supposant qu'il tombe de la hauteur  $e$ ; comme cette force de résistance dans la corde est constante, nous aurons  $P = \frac{p}{X}(e+X)$  pour le point précis de sa rupture, ou pour celui où elle est infiniment près de se rompre dans la chute du corps  $p$ ; c'est-à-dire que le poids  $p$  qui, par sa chute de la hauteur  $e$ , auroit précisément la force nécessaire pour rompre la corde, est donné par l'équation  $p = \frac{PX}{e+X}$ . La quantité  $X$  est proportionnelle à la longueur de la corde, puisque chacune de ses parties s'allonge proportionnellement. Donc si nous exprimons par  $l$  la longueur de la corde, & par  $\frac{1}{n}$ , le rapport suivant lequel elle s'allonge relativement à sa

longueur, on aura  $X = \frac{l}{n}$ , &  $p = \frac{P \frac{l}{n}}{e + \frac{l}{n}} = \frac{Pl}{ne+l}$ .

On ne doit pas entendre ici, par l'allongement d'une corde, la quantité dont elle s'allonge effectivement aux premiers efforts qu'elle fait lorsqu'elle est neuve; mais l'allongement dont elle est susceptible, depuis l'état où elle se trouve après s'être rétabli, ayant supporté ces premiers efforts, & qu'elle vient à s'allonger de nouveau par l'action d'une puissance; cet allongement n'étant réellement que la quantité dont la corde raccourcit, en revenant dans sa longueur ordinaire, par l'effet de son élasticité naturelle.

---

\* Cette équation suit naturellement de ce que, dans la rupture de la corde par la seule suspension du poids  $P$ , on a  $\pi = a = P$ ; & que, dans le cas de la même rupture par la chute du corps  $p$  de la hauteur  $e$ , on a  $\pi = p$ ; ce qui donne  $\pi = \frac{p}{X}(e+X)$ . Or, comme la résistance dont la corde est capable jusqu'à sa rupture, est constante, de quelque manière que cette rupture se fasse, on a la puissance  $\pi$ , qui produit cet effet dans le premier cas, égale à la puissance  $\pi$  qui le produit dans le second, ou  $P = \frac{p}{X}(e+X)$ .

On sçait par l'expérience qu'une corde de chanvre, de 3 pouces de circonférence, peut soutenir, lorsqu'elle est bien faite, jusqu'à la charge de 65 quintaux, & qu'en ce cas elle s'allonge de  $\frac{1}{10}$ . On aura donc  $P=65$ , &  $\frac{1}{n}=\frac{1}{10}$ , ou  $n=10$ , ce qui donne  $P=\frac{65l}{10e+l}$ . Si l'on suppose donc que la corde ait 100 pieds de longueur, & qu'on laisse tomber le poids  $p$  qui lui est attaché, de cette même hauteur de 100 pieds, on aura  $p=\frac{65 \cdot 100}{100+100}=\frac{65}{2}=32\frac{1}{2}$  quintaux  $\frac{1}{2}$ ; c'est le moindre poids qui puisse faire rompre la corde \*. On voit, par la formule, & par tout ce que nous venons de dire, que plus la corde sera longue, plus elle résistera dans la percussion; ou, comme disent les Marins Espagnols, dans l'*Estrechon*: car si, au lieu de 100 pieds de longueur, la corde en avoit seulement 50, on auroit  $p=\frac{65 \cdot 50}{100+50}=\frac{65}{3}=21\frac{2}{3}$  quintaux  $\frac{2}{3}$ ; ce poids tombant de la même hauteur de 100 pieds, seroit suffisant pour rompre la corde.

## PROPOSITION XLIII.

(319.) Trouver le temps de la durée du choc.

Ayant vu (258.) que  $dt=\frac{dx+dz}{u-v}$ , & (277.) que  $u-v=\dots$   
 $\pm((U-V)^2+\frac{(aB-\beta A)(x+z)}{\frac{1}{2}AB}-\frac{(A+B)DfHdx}{\frac{1}{2}AB})^{\frac{1}{2}}$ , on aura, en substituant  
 cette valeur dans l'équation précédente, .....

$dt=\frac{dx+dz}{\pm((U-V)^2+\frac{(aB-\beta A)(x+z)}{\frac{1}{2}AB}-\frac{(A+B)DfHdx}{\frac{1}{2}AB})^{\frac{1}{2}}}$ ; ou en multipliant  
 le numérateur & le dénominateur par  $(\frac{\frac{1}{2}AB}{(A+B)D})^{\frac{1}{2}}$ , .....

$$dt=\frac{(\frac{AB}{2D(A+B)})^{\frac{1}{2}}(dx+dz)}{\pm(\frac{AB(U-V)^2}{2D(A+B)}+\frac{(aB-\beta A)(x+z)}{D(A+B)}-fHdx)^{\frac{1}{2}}}.$$

## COROLLAIRE I.

(320.) Dans le cas où l'on auroit à très-peu près  $z=0$ , &  $dz=0$ ,

$$\text{on auroit } dt=\frac{(\frac{AB}{2D(A+B)})^{\frac{1}{2}} dx}{\pm(\frac{AB(U-V)^2}{2D(A+B)}+\frac{(aB-\beta A)x}{D(A+B)}-fHdx)^{\frac{1}{2}}}.$$

\* Ce poids est le moindre qui puisse faire rompre la corde lorsqu'on le fait tomber de la hauteur de 100 pieds; mais si on le faisoit tomber d'une hauteur plus considérable, ce qui pourroit avoir lieu, dans la supposition présente, en disposant le point de suspension de manière qu'il ne gênât pas le corps dans sa chute; alors  $e$  pourroit être  $=2l$ , & il est évident que  $p$  pourroit alors n'être que de 3 quintaux  $\frac{2}{3}$ ; c'est le moindre poids possible qui puisse faire rompre la corde.



COROLLAIRE II.

(321.) Dans le cas où  $z=x$ , &  $dz=dx$ , on a . . . . . :

$$dt = \frac{\left(\frac{2AB}{D(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} dx}{\pm \left(\frac{AB(U-V)^2}{2D(A+B)} + \frac{2(\alpha B - \beta A)x}{D(A+B)} - \int H dx\right)^{\frac{1}{2}}}.$$

COROLLAIRE III.

(322.) Pour déduire de ce second cas le précédent, il ne sera donc nécessaire que de diviser par 2 le terme dans lequel se trouve  $\alpha B - \beta A$ , & de diviser ensuite toute l'expression du temps, pareillement par 2.

SCOLIE.

(323.) Il ne reste donc qu'à intégrer pour avoir la valeur de  $t$ . Cette opération dépend de la valeur qu'on donnera à  $H$ , & celle-ci dépend de la figure, de la disposition, & de la dureté réciproque des deux corps choqués. Pour cela nous pouvons supposer  $\int H dx$  égale à une fonction quelconque de  $x$  avec des constantes; car quoiqu'il ne soit pas possible que cette supposition convienne à tous les corps, il s'en trouvera toujours un, ou quelques-uns auxquels elle correspondra.

PROPOSITION XLIV.

(324.) Trouver la valeur de la durée du choc, en supposant  $\int H dx = Qx^2$ ,  $z=x$ , &  $dz=dx$ ;  $Q$  étant une constante.

L'équation de l'Art. 319 se réduit, dans ce cas, à . . . . . :

$$dt = \frac{\left(\frac{2AB}{D(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} dx}{\pm \left(\frac{AB(U-V)^2}{2D(A+B)} + \frac{2(\alpha B - \beta A)x}{D(A+B)} - Qx^2\right)^{\frac{1}{2}}}$$

: ou, en divisant le numérateur & le dénominateur par  $Q^{\frac{1}{2}}$ , à  $dt = \frac{\left(\frac{2AB}{QD(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} dx}{\pm \left(\frac{AB(U-V)^2}{2QD(A+B)} + \frac{2(\alpha B - \beta A)x}{QD(A+B)} - x^2\right)^{\frac{1}{2}}}.$

Faisant, dans cette expression,  $\frac{AB(U-V)^2}{2QD(A+B)} + \frac{(\alpha B - \beta A)^2}{Q^2 D^2 (A+B)^2} = R^2$ , on

aura  $dt = \frac{\left(\frac{2AB}{R^2 QD(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} R dx}{\left(R^2 - \left(x - \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)}\right)^2\right)^{\frac{1}{2}}}$ ; & en intégrant, on trouvera

$t = \left(\frac{2AB}{DQ(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} \left(\text{Arc sin } \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} + \text{Arc sin} \left(\frac{x}{R} - \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)}\right)\right)$ , pour le temps dans lequel se forme, ou augmente, l'impression; & . . . .

$t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( C + \text{Arc sin} \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} - \text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) \right)$ ,  
pour le temps dans lequel l'impression va en diminuant, en comptant  
pareillement depuis le commencement du choc,  $C$  marquant la demi-  
circonférence d'un cercle, dont le rayon est l'unité. \*

## COROLLAIRE I.

(325.) Ces deux temps doivent être égaux à l'instant où s'achève  
la plus grande impression, puisque ce cas correspond à l'un & à  
l'autre : donc au moment de la plus grande impression, on aura  
 $\text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) = C - \text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) \dots \dots \dots$   
ou  $\text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) = \frac{1}{2}C$ . Substituant cette valeur dans l'une  
quelconque des deux expressions du temps, on aura, pour tout le

\* Comme les calculs de cette Proposition pourroient embarrasser quelques Lecteurs, nous  
allons les développer un peu plus que l'Auteur ne l'a fait.

$$\left( \frac{2AB}{QD(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} dx$$

Le dénominateur de l'expression  $dt = \frac{\left( \frac{2AB}{QD(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} dx}{\pm \left( \frac{AB(U-V)^2}{2QD(A+B)} + \frac{2(\alpha B - \beta A)x}{QD(A+B)} - x^2 \right)^{\frac{1}{2}}}$  contient le  
quarré de  $x$ , & un autre terme affecté de  $x$  au premier degré. Si l'on ajoute, & si l'on  
retranche de ce dénominateur le quarré de la moitié du multiplicateur de  $x$ , on n'en changera  
point la valeur, & il contiendra alors un quarré parfait ; c'est-à-dire que ce dénominateur sera  
 $\pm \left( \frac{AB(U-V)^2}{2QD(A+B)} + \left( \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)} \right)^2 - \left( \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)} \right)^2 + \frac{2(\alpha B - \beta A)x}{QD(A+B)} - x^2 \right)^{\frac{1}{2}} =$   
 $\pm \left( \frac{AB(U-V)^2}{2QD(A+B)} + \left( \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)} \right)^2 - \left( x - \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}}$ . Faisant maintenant . . .  
 $\frac{AB(U-V)^2}{2QD(A+B)} + \left( \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)} \right)^2 = R^2$ , & substituant dans la valeur de  $dt$ , on aura . . .

$$dt = \frac{\left( \frac{2AB}{QD(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} dx}{\pm \left( R^2 - \left( x - \frac{\alpha B - \beta A}{QD(A+B)} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}}}$$

Ceci posé, supposons que  $EI$  représente un arc quelconque,  $CI$  son sinus, & l'arc infini-  
ment petit  $li$  sa différentielle ; si nous menons ic parallèle à  $CI$ , & la perpendiculaire  $Ir$ ,  
ainsi que le rayon  $IL$ , le triangle  $Iri$  pourra être considéré comme rectiligne, & semblable  
au triangle  $ICL$ , ce qui donnera  $CL : IL :: ri : li$ . Faisant donc  $CI = u$ ,  $IL = r$ , l'arc  $EI = a$ ,  
nous aurons  $li = da$ ,  $ri = du$ ,  $CL = (IL^2 - CI^2)^{\frac{1}{2}} = (r^2 - u^2)^{\frac{1}{2}}$  ; par conséquent la proportion  
précédente se change en celle-ci  $(r^2 - u^2)^{\frac{1}{2}} : r :: du : da = \frac{r du}{(r^2 - u^2)^{\frac{1}{2}}}$  ; expression générale de  
l'élément d'un arc de cercle, dont le sinus  $= u$ , & le rayon  $= r$ . Remarquons maintenant que  
 $da$  est également la différentielle de l'arc  $FI$  supplément de  $EI$ , & que pour cet arc supplé-  
mentaire, le sinus  $CI$  augmentant de  $du$ , l'arc diminue de  $da$  ; donc  $da$  est alors négative : par con-  
séquent  $\frac{r du}{\pm (r^2 - u^2)^{\frac{1}{2}}}$  est l'élément d'un arc de cercle, ou de son supplément.

Si l'on multiplie par  $R$  un des facteurs du numérateur de la valeur de  $dt$ , & si l'on divise  
temps

temps que les corps emploient à former la plus grande impression,

$$t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \frac{1}{2}C + \text{Arc sin} \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right).$$

en même temps l'autre facteur aussi par  $R$ , cela n'en changera point la valeur, & donnera FIG. 2.

$$dt = \frac{\left( \frac{2AB}{R^2 DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} R dx}{\pm \left( R^2 - \left( x - \frac{aB - \beta A}{DQ(A+B)} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}}} = \left( \frac{2AB}{R^2 DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \frac{R dx}{\pm \left( R^2 - \left( x - \frac{aB - \beta A}{DQ(A+B)} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}}} \right);$$

expression dont le second facteur est absolument identique avec  $\frac{r du}{\pm (r^2 - u^2)^{\frac{1}{2}}}$ , & par conséquent

ce second facteur représente l'élément d'un arc de cercle, dont le sinus est  $= x - \frac{aB - \beta A}{DQ(A+B)}$

& le rayon  $= R$ ; ou bien l'élément de son supplément à  $180^\circ$ .

Pour réduire l'expression de cet élément à ce qu'elle seroit, si le rayon du cercle étoit l'unité, il est évident qu'il ne s'agit que de la diviser par  $R$ ; ou, ce qui revient au même, de diviser son numérateur par  $R^2$ , & son dénominateur par  $R$ , afin que l'expression du sinus se trouvant aussi divisée par  $R$ , la forme nécessaire à l'intégration soit conservée. Faisant donc cette division, & multipliant en même temps le premier facteur de  $dt$  par la même quantité  $R$ , pour que la valeur de  $dt$  ne soit pas changée, nous aurons . . . . .

$$dt = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \frac{\frac{dx}{R}}{\left( 1 - \left( \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}}} \right); \text{ quantité dont le second fac-}$$

teur représente l'élément d'un arc de cercle, dont le rayon  $= 1$ , & le sinus  $= \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)}$ .

Donc, si l'on intègre cette équation, on aura  $t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) \right) + M$ .  
( $M$  représentant la constante qui complète l'intégrale).

Maintenant si l'on considère que cette quantité doit être zéro au commencement du choc; c'est-à-dire, lorsque  $x = 0$ , & qu'alors  $\sin \left( \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)$  devient  $-\sin \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)}$ ,

on aura  $\left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( -\text{Arc sin} \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) + M = 0$ , & par conséquent  $M =$

$\left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \text{Arc sin} \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)$ . Substituant cette quantité dans la valeur de  $t$ , on aura enfin

$$t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) + \text{Arc sin} \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right); \text{ c'est la}$$

première valeur donnée par l'Auteur. Pour trouver la seconde, on se rappellera ce que nous venons de dire, savoir, que le second facteur de la valeur de  $dt$ , considéré comme affecté du signe  $-$ ,

représente l'élément du supplément d'un arc de cercle dont le sinus  $= \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)}$ ;

or cet arc a pour expression  $C - \text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)$ ,  $C$  désignant la demi-circon-

férence d'un cercle dont le rayon  $= 1$ . Intégrant donc l'équation précédente sous ce dernier point de vue, & ajoutant la même constante pour compléter l'intégrale, on aura . . . . .

$$t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( C + \text{Arc sin} \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} - \text{Arc sin} \left( \frac{x}{R} - \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right) \right).$$

On remarquera qu'on a ajouté la même constante dans cette seconde intégration que dans la première, afin que le temps  $t$  soit toujours compté depuis le commencement du choc, c'est-à-dire, avant qu'il y eût aucune impression de forinée. Si l'on avoit cherché une constante

## COROLLAIRE II.

(326.) Dans les corps parfaitement élastiques l'impression diminue au point que  $x$  devient  $= 0$  : donc , en substituant cette valeur de  $x$  dans la seconde équation du temps, on aura, pour l'expression de toute la durée du choc, lorsque les corps sont parfaitement élastiques,  $t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( C + 2 \operatorname{Arc} \sin \frac{aB - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)$ .

## COROLLAIRE III.

(327.) Il suit des deux Corollaires précédents, que pour les corps parfaitement élastiques, le temps de toute la durée du choc est double de celui qu'ils emploient à former la plus grande impression; ou, ce qui est la même chose, le temps qui s'écoule depuis le commencement du choc, jusqu'à ce que la plus grande impression soit achevée, est égal à celui qui s'écoule depuis le moment de cette plus grande impression, jusqu'à la fin du choc.

## COROLLAIRE IV.

(328.) Comme les corps qui n'ont que peu, ou point d'élasticité sensible, terminent leur choc au moment de la plus grande impression, le temps de la durée du choc de ces corps sera donc . . . .

$$t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \frac{1}{2} C + \operatorname{Arc} \sin \frac{aB - \beta A}{RQD(A+B)} \right).$$

## COROLLAIRE V.

(329.) Si l'on avoit  $\alpha = 0$  &  $\beta = 0$ , on auroit pour le temps dans lequel se forme la plus grande impression, ou pour le temps de la durée du choc des corps qui n'ont aucune élasticité sensible,

$$t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{1}{2} C; \text{ \& pour celui de la durée du choc des corps d'une élasticité parfaite, ou à très-peu près parfaite, } t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} C.$$

## COROLLAIRE VI.

(330.) On voit que la quantité  $R$ , qui est l'unique qui contienne

particulière à ce second cas, qui n'a lieu qu'après que la plus grande impression est formée, c'est-à-dire, dans la rétrogradation (277.), on auroit trouvé la même expression que la précédente, mais avec des signes contraires, comme cela doit être; alors  $t$  auroit marqué, dans ce second cas, le temps écoulé depuis l'instant où la plus grande impression est achevée jusqu'à la fin du choc; ce qui auroit fait voir aussi que ce temps est le même que celui qui s'écoule depuis le commencement du choc, jusqu'à ce que la plus grande impression soit tout-à fait formée; vérité que l'Auteur démontre plus bas, Art. 327. On voit encore clairement que le second temps que nous avons trouvé est plus grand que le premier, comme cela doit être, d'après la théorie de la percussion.

les vitesses primitives  $U$  &  $V$ , ne se trouve point dans ces expressions du temps ; il faut en conclure que dans les corps qui se choquent , sans être animés par des puissances , la durée du choc ne dépend en aucune manière des vitesses avec lesquelles ils se choquent ; & cette durée sera toujours la même , quelles que soient ces vitesses.

COROLLAIRE VII.

(331.) Si l'impression se formoit par la seule pression , ou action des puissances  $\alpha$  &  $\beta$  , les vitesses  $U$  &  $V$  étant  $=0$  , comme il arrive dans les corps pesants , lorsqu'un corps est posé sur un autre , & le presse seulement par son poids , on auroit  $R = \frac{(\alpha B - \beta A)}{DQ(A+B)}$ . Cette valeur de  $R$  étant substituée dans les expressions du temps  $t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( \frac{1}{2} C + \text{Arc sin } \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)$  , &  $t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} \left( C + 2 \text{Arc sin } \frac{\alpha B - \beta A}{RDQ(A+B)} \right)$  , on aura le temps dans lequel se forme la plus grande impression , & son double , qui est celui de toute la durée du choc dans les corps d'une élasticité parfaite , ou à peu près , lorsque  $U$  &  $V=0$  ; & ces expressions sont  $t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} . C$  , &  $t = \left( \frac{2AB}{DQ(A+B)} \right)^{\frac{1}{2}} . 2 C$ .

COROLLAIRE VIII.

(332.) Les temps de la durée du choc des corps , lorsqu'ils ne sont animés que par les puissances , sans le concours d'aucune vitesse primitive , sont donc doubles des temps de la durée du choc des mêmes corps , lorsqu'aucune puissance ne les anime , & que ce sont seulement les vitesses primitives qui produisent le choc.

COROLLAIRE IX.

(333.) Comme les expressions du temps , dans le cas où les corps ne sont animés que par l'action des puissances , ne renferment point ces puissances , il est évident que ce temps sera le même , quelles que soient ces puissances.

COROLLAIRE X.

(334.) Si nous supposons la profondeur de la plus grande impression  $= X$  , on aura  $QX^2 = I$  (286 , 287 & 324.) , ce qui donne  $Q = \frac{I}{X^2}$  ; & par conséquent (304.)  $D = \frac{\frac{1}{2} A^2 (U-V)^2 + (\alpha B - \beta A) 2 X}{(A+B)I}$  \* ; d'où

\* On ne doit pas perdre de vue la supposition qui a été faite , Art. 321 , & au commencement de cette Proposition , Art. 324 , qui est que  $x = z$  , & par conséquent que  $x+z=2x$  , ou que  $X+Z=2X$  , lorsqu'il s'agit des plus grandes impressions.



il résulte  $DQ(A+B) = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (aB-\beta A)X}{X^2}$ . Celaposé, prenons l'équation  $R^2 = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2}{DQ(A+B)} + \frac{(aB-\beta A)^2}{D^2Q^2(A+B)^2}$ , & nous en déduirons  $R^2 D^2 Q^2 (A+B)^2 = \frac{1}{2}AB DQ(A+B)(U-V)^2 + (aB-\beta A)^2 = \frac{\frac{1}{2}AB^2(U-V)^2 + AB(U-V)^2(aB-\beta A)X + (aB-\beta A)^2 X^2}{X^2}$ , d'où l'on tire  $RDQ(A+B) = \frac{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (aB-\beta A)X}{X}$ . Substituant ces valeurs de  $DQ(A+B)$ , & de  $RDQ(A+B)$ , dans les expressions du temps  $t = \left(\frac{2AB}{DQ(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} \left(\frac{1}{2}C + \text{Arc sin} \frac{aB-\beta A}{RDQ(A+B)}\right)$ ; . . . . . &  $t = \left(\frac{2AB}{DQ(A+B)}\right)^{\frac{1}{2}} \left(C + 2 \text{Arc sin} \frac{aB-\beta A}{RDQ(A+B)}\right)$ , elles deviendront . . . .  $t = \left(\frac{2ABX^2}{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + 2(aB-\beta A)X}\right)^{\frac{1}{2}} \left(\frac{1}{2}C + \text{Arc sin} \frac{(aB-\beta A)X}{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (aB-\beta A)X}\right)$ ; &  $t = \left(\frac{2ABX^2}{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + 2(aB-\beta A)X}\right)^{\frac{1}{2}} \left(C + 2 \text{Arc sin} \frac{(aB-\beta A)X}{\frac{1}{2}AB(U-V)^2 + (aB-\beta A)X}\right)$ .

## COROLLAIRE XI.

(335.) Si l'on avoit  $a=0$  &  $\beta=0$ , le temps dans lequel se forme la plus grande impression, seroit  $t = \left(\frac{4X^2}{(U-V)^2}\right)^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{1}{2}C = \frac{CX}{U-V}$ .

## S C O L I E.

(336.) Soit, par exemple, la vitesse respective  $U-V$ , avec laquelle se choquent deux corps sphériques, d'un pied par seconde. Puisque  $C=3,14$ , on aura  $t=3,14 \cdot X$ ; & si l'on suppose que la profondeur de l'impression faite en eux pendant le choc, soit de  $\frac{1}{10}$  de pied, ou d'un peu moins d'une demi-ligne,  $t$  sera  $= \frac{1}{10}$  de seconde  $= 36^{\text{re}}$ ; temps véritablement beaucoup trop court pour qu'il puisse jamais être sensible. Si la dureté des deux corps étoit plus grande, l'impression seroit alors moins profonde, & par conséquent le temps plus court; ensorte que si la dureté étoit presque infinie, le temps seroit presque infiniment petit.

## COROLLAIRE XII.

(337.) Si les corps agissoient seulement par la pression, c'est-à-dire, seulement par l'action des puissances, on auroit  $U=0$  &  $V=0$ , ou  $U-V=0$ ; ce qui réduit le temps dans lequel se forme la plus grande impression, à  $t = \left(\frac{ABX}{(aB-\beta A)}\right)^{\frac{1}{2}} C^{**}$ . Si, outre cela, on avoit  $B=\infty$ ,

\* Il est très-aisé de voir qu'on trouve cette expression, en mettant dans le second membre de la précédente, pour  $DQ(A+B)$  sa valeur, & en réduisant le tout en fraction.

\*\* Car cette expression devient  $t = \left(\frac{ABX}{aB-\beta A}\right)^{\frac{1}{2}} \left(\frac{1}{2}C + \text{Arc sin}(1)\right) = \left(\frac{ABX}{aB-\beta A}\right)^{\frac{1}{2}} C$ , puisque  $\text{Arc sin}(1) = \frac{1}{2}C$ .

cette expression se réduiroit à  $t = (\frac{AX}{a})^{\frac{1}{2}} \cdot C$ . Mais, dans les corps graves, on a (32.)  $A = \frac{1}{2}a$ ; donc  $t = (\frac{1}{2}X)^{\frac{1}{2}} C$ . Si donc on suppose qu'un corps posé sur un autre, fait une impression dont la profondeur est de  $\frac{1}{19,7192}^*$ , ou d'un peu plus de  $\frac{1}{20}$  de ligne  $= \frac{1}{144 \cdot 2,3,14,3,14}$  de pied, le temps dans lequel se formera la plus grande impression sera  $= (\frac{1}{32 \cdot 2,144,3,14,3,14})^{\frac{1}{2}} \cdot 3,14 = (\frac{1}{8,12})$  de seconde,  $= 37''^{\frac{1}{2}}$ .

COROLLAIRE XIII.

(338.) Si  $B = \infty$ , &  $V = 0$ , l'expression du temps dans lequel se formera la plus grande impression, sera . . . . .  
 $t = (\frac{2AX^2}{\frac{1}{2}AU^2 + 2aX})^{\frac{1}{2}} (\frac{1}{2}C + \text{Arc sin } \frac{aX}{\frac{1}{2}AU^2 + aX})$ : ou, s'il s'agit des corps graves dans lesquels  $A = \frac{1}{2}a$ , &  $\frac{1}{2}AU^2 = ae$  (46.),  $e$  exprimant la hauteur d'où doit tomber le corps pour acquérir la vitesse  $U$ , on aura  
 $t = (\frac{X^2}{16(e + 2X)})^{\frac{1}{2}} (\frac{1}{2}C + \text{Arc sin } \frac{X}{e + X})$ .

COROLLAIRE XIV.

(339.) Si  $X$  étoit susceptible d'être négligée à l'égard de  $e$ , cette expression du temps se réduiroit à  $t = \frac{eX}{8\sqrt{e}}$ . Si donc un corps de fer faisoit, en tombant sur une enclume, une impression dont la profondeur fût de  $\frac{1}{32}$  de pied, ou d'un peu moins d'une demi-ligne, le temps qu'il emploieroit à faire cette impression, seroit  $t = \frac{1}{800\sqrt{e}}$ : de sorte que si ce corps étoit tombé de 36 pieds de hauteur, on auroit  $t = \frac{1}{48,000} = 45''$ .

COROLLAIRE XV.

(340.) On peut trouver de la même manière les temps dans lesquels se forment les plus grandes impressions, dans la supposition de  $\zeta = 0$ , &  $d\zeta = 0$ ; c'est-à-dire, dans le cas où l'un des corps seroit infiniment dur par rapport à l'autre; car, par ce qui a été dit (322.), l'expression donnée, Art. 334, se réduit, pour ce cas, à  
 $t = (\frac{A^2 X^2}{AB(U-V)^2 + 2(aB - \beta A)X})^{\frac{1}{2}} (\frac{1}{2}C + \text{Arc sin } \frac{(aB - \beta A)X}{AB(U-V)^2 + (aB - \beta A)X})$ . Il en sera de même pour tout autre cas, en intégrant l'expression générale donnée dans l'Art. 319.

\* Le dénominateur de cette fraction est le double du carré de 3,14; c'est-à-dire qu'il est  $= 2,3,14,3,14$ .

## PROPOSITION XLV.

(341.) Trouver le temps de la durée du choc, dans le cas où la force de percussion  $\pi$  seroit constante.

Ayant trouvé ci-dessus (269.)  $(\alpha B - \beta A - \pi(A+B))dt = AB(du-dv)$  : en intégrant cette équation (260, note.), & divisant par  $\alpha B - \beta A - \pi(A+B)$ , il en résultera  $t = \frac{AB(u-v) - (U-V)}{\alpha B - \beta A - \pi(A+B)}$ .

## COROLLAIRE I.

(342.) Dans le cas de la plus grande impression, on aura...  
 $t = \frac{-AB(U-V)}{\alpha B - \beta A - \pi(A+B)} = \frac{AB(U-V)}{\pi(A+B) - (\alpha B - \beta A)}$ .

## COROLLAIRE II.

(343.) Si l'on avoit  $V=0$ , &  $B=\infty$ , il en résulteroit  $t = \frac{A(u-U)}{\alpha - \pi}$  ; & dans le cas de la plus grande impression,  $t = \frac{AU}{\pi - \alpha}$ .

## PROPOSITION XLVI.

(344.) Trouver le centre de percussion.

Supposons le corps divisé en un nombre infini de petits corps, ou considérons-le comme un système composé d'un nombre infini de petits corps  $A, B, C$ , &c. liés entre eux, lequel tourne sur un axe quelconque donné & fixe  $E$ , avec une vitesse angulaire déterminée. Supposons encore qu'à chacun des petits corps  $A, B, C$ , &c., il y ait une puissance  $\alpha, \beta, \gamma$ , &c. qui retarde son mouvement, & que toutes ces puissances agissent suivant des directions parallèles  $DA, FB, GC$ , &c. Soit de plus  $P$  la distance de l'axe au plan parallèle au plan directeur qui passe par le centre de gravité;  $u$  la vitesse que perdrait ce centre;  $A', B', C'$ , &c. les distances  $EA, EB, EC$ , &c. de chacun des corps  $A, B, C$ , &c. à l'axe; &  $\delta, \epsilon, \xi$ , &c. les angles  $EAD, EBF, ECG$ , que ces distances forment avec les directions suivant lesquelles les puissances agissent.

Cela posé, nous aurons  $P : u :: A' : \frac{A'u}{P}$ , vitesse que perdra le corps  $A$  dans le sens de la perpendiculaire à  $EA$  : par la même raison,  $\frac{B'u}{P}$  &  $\frac{C'u}{P}$ , &c. seront celles que perdront les autres corps selon les perpendiculaires à  $EB, EC$ , &c. ; & par conséquent  $\frac{A'u}{P \sin \delta}$ ,  $\frac{B'u}{P \sin \epsilon}$ ,  $\frac{C'u}{P \sin \xi}$ , &c. sont les vitesses que doivent imprimer

les puissances  $\alpha, \beta, \gamma, \&c.$ , pour qu'il en résulte les premières \*. Nous aurons donc (32.)  $\alpha t = \frac{AA'u}{P \sin \delta}$ ,  $\beta t = \frac{BB'u}{P \sin \epsilon}$ ,  $\gamma t = \frac{CC'u}{P \sin \xi}$ ,  $\&c.$  d'où l'on déduit  $\alpha = \frac{AA'u}{Pt \sin \delta}$ ,  $\beta = \frac{BB'u}{Pt \sin \epsilon}$ ,  $\gamma = \frac{CC'u}{Pt \sin \xi}$ ,  $\&c.$

Supposons maintenant que  $x$  soit la distance de l'axe au plan parallèle au plan directeur dans lequel se trouve le centre de percussion. Par cette supposition,  $x - A' \sin \delta$ ,  $x - B' \sin \epsilon$ ,  $x - C' \sin \xi$ ,  $\&c.$  seront les distances de chacune des puissances à ce même plan; par conséquent les moments de chaque puissance, relativement au centre de percussion, seront  $\frac{AA'u(x - A' \sin \delta)}{Pt \sin \delta}$ ,  $\frac{BB'u(x - B' \sin \epsilon)}{Pt \sin \epsilon}$ ,  $\frac{CC'u(x - C' \sin \xi)}{Pt \sin \xi}$ ,  $\&c.$ : & pour qu'il n'y ait point de rotation sur ce centre, il faut (138.) que la somme de ces moments soit égale à zéro; ou en divisant par  $\frac{u}{Pt}$ , il faut qu'on ait  $\frac{AA'(x - A' \sin \delta)}{\sin \delta} + \dots + \frac{BB'(x - B' \sin \epsilon)}{\sin \epsilon} + \frac{CC'(x - C' \sin \xi)}{\sin \xi} + \&c. = 0$ ; d'où l'on tire  $\dots + \frac{AA'x}{\sin \delta} + \frac{BB'x}{\sin \epsilon} + \frac{CC'x}{\sin \xi} + \&c. = AA'^2 + BB'^2 + CC'^2 + \&c.$ ; & par conséquent  $x = \frac{AA'^2 + BB'^2 + CC'^2 + \&c.}{\frac{AA'}{\sin \delta} + \frac{BB'}{\sin \epsilon} + \frac{CC'}{\sin \xi} + \&c.}$ , distance du centre de percussion au plan directeur qui coïncide avec l'axe.

### COROLLAIRE I.

(345.) Le dénominateur  $\frac{AA'}{\sin \delta} + \frac{BB'}{\sin \epsilon} + \frac{CC'}{\sin \xi} + \&c.$  est comme la somme des puissances  $\alpha = \frac{AA'u}{Pt \sin \delta}$ ,  $\beta = \frac{BB'u}{Pt \sin \epsilon}$ ,  $\&c.$ , & le numérateur est comme la somme de leurs moments: donc  $x$  sera la distance de l'axe au centre desdites puissances, & par conséquent (104 & 154.) une puissance égale à la somme de toutes les autres, placée au centre de percussion fera le même effet: en sorte que s'il y avoit un obstacle placé au point où se trouve le centre de percussion, la percussion se feroit entièrement sur lui, & l'équilibre requis auroit lieu.

### COROLLAIRE II.

(346.) Si le corps qui tourne étoit un plan coïncidant avec l'axe,

\* Car la vitesse que peut produire la puissance  $\alpha$ , qui tend à retarder le mouvement du corps  $A$  suivant la direction  $DA$  (75 & 129, première note), est à la vitesse perpendiculaire à  $EA$  qui en résulte ::  $1 : \sin \delta$ . Or cette vitesse perdue perpendiculairement à  $EA$ , est  $\frac{A'u}{P}$ : donc celle que doit imprimer la puissance  $\alpha$ , pour que celle-ci ait lieu  $= \frac{A'u}{P \sin \delta}$ ; & ainsi des autres.

FRANC. I.

on auroit  $\sin \delta = \sin \epsilon = \sin \xi = \&c.$  ; & par conséquent . . . . .  
 $x = \frac{\sin \delta (AA'^2 + BB'^2 + CC'^2 + \&c.)}{AA' + BB' + CC' + \&c.}$ , ou  $\frac{x}{\sin \delta} = \frac{AA'^2 + BB'^2 + CC'^2 + \&c.}{AA' + BB' + CC' + \&c.} = (157.)$   
 $\frac{S}{PM}$ ,  $P$  exprimant la distance de l'axe au centre des masses : donc,  
 dans ce cas (189.), le centre de percussion & celui d'oscillation  
 sont à la même distance de l'axe \*.

## COROLLAIRE III.

(347.) Si on suppose l'axe à une distance infinie, ce qui est la même chose que de supposer que le corps ne tourne point, comme il arrive dans les corps qui tombent par la seule action de la gravité ; dans ce cas les deux centres coïncideront ensemble, & avec le centre de gravité : car, dans cette supposition, tous les angles  $\delta$ ,  $\epsilon$ ,  $\xi$ , &c. sont égaux, & ce cas se réduit à celui qui est donné dans le Corollaire précédent \*\*.

## COROLLAIRE IV.

(348.) Dans tout autre cas où les angles  $\delta$ ,  $\epsilon$ ,  $\xi$ , &c. ne seroient pas égaux, on n'auroit pas  $PM = \frac{AA'}{\sin \delta} + \frac{BB'}{\sin \epsilon} + \frac{CC'}{\sin \xi} + \&c.$   
 Donc les deux centres d'oscillation & de percussion ne seroient pas alors à la même distance de l'axe.

## COROLLAIRE V.

(349.) Si le corps, au lieu de choquer l'obstacle par son centre de percussion, le choquoit dans un point plus proche de l'axe ; comme si le levier  $EB$ , au lieu de choquer l'obstacle par le point  $F$ , où l'on suppose qu'est le centre de percussion, le choquoit par le point  $A$  ; dans ce cas l'obstacle ne souffriroit que la percussion résultante des moments d'inertie de  $EA$ , & autant de la partie  $AB$ . L'excès des moments de la partie  $AB$  sera supporté entièrement par les fibres du levier, de la manière que nous l'avons expliqué (208.), avec cette seule différence que, dans l'endroit cité, il ne s'agit que de

Fig. 27.

\* Il faut faire attention que  $\frac{x}{\sin \delta}$  est la distance du centre de percussion à l'axe fixe, puisque cette distance est l'hypothénuse d'un triangle rectangle, dont un des angles  $= \delta$ , & le côté opposé à cet angle  $= x$ . Donc  $\sin \delta : 1 :: x : \frac{x}{\sin \delta}$ .

\*\* D'ailleurs ceci se déduit immédiatement de la formule ; car, dans le cas présent, toutes les distances étant  $= A'$ , le numérateur & le dénominateur peuvent se diviser par  $A'$  : par conséquent la formule se réduit à celle qu'on a trouvée (90.) pour la distance du centre de gravité à un axe quelconque. On voit encore que tous les angles  $\delta$ ,  $\epsilon$ ,  $\xi$  sont égaux ; car les lignes  $AE$ ,  $BE$ ,  $CF$  sont censées parallèles.

l'effet



l'effet d'une seule pression, au lieu qu'il s'agit ici de celui d'une percussion qui, selon les circonstances, peut être beaucoup plus grande, comme on l'a déjà vu.

PLANC. A.

SCOLIE.

(350.) Tous les Auteurs (1) qui ont traité cette matière, ont enseigné, jusqu'à présent, que les centres d'oscillation & de percussion sont toujours les mêmes. Il faut cependant en excepter *Jean Bernoulli*, qui a donné quelques idées qui annoncent qu'il pensoit que cette proposition pouvoit n'être pas généralement vraie.

Pour être absolument convaincu sur ce point, il suffit de considérer que le centre d'oscillation d'un triangle isocelle, qui tourne latéralement autour de son sommet, est éloigné de ce sommet de la quantité  $\frac{3}{4}a + \frac{b^2}{4a}$ ,  $a$  marquant la hauteur du triangle, &  $b$  sa base, tandis que le centre de percussion en est seulement éloigné de  $\frac{3}{4}a^*$ .

(1) *Christiani Wolfii Elementa Matheseos*, Tom. 1. *Elementa Mechanicæ*, Ch. XII, Theor. LXXXI.

*Analyse des infinités petits*, par M. Stone, Sect. VII.

*Physicæ Elementa Mathematica*, par le Dr. 's Gravesande, T. 1, L 2, Ch. 5, N°. 1080.

*Johannis Bernoulli opera omnia*, Tom. 4. Remarques sur l'Analyse des infinités petits.

\* La formule pour trouver la distance du centre d'oscillation d'un corps quelconque à l'axe fixe, est  $\frac{S}{PM}$  (189),  $S$  marquant la somme des moments d'inertie; c'est-à-dire, la somme des produits de chaque particule du corps par le carré de sa distance à l'axe fixe:  $P$  la distance du centre de gravité du corps au même axe; &  $M$  la masse du corps. Pour appliquer cette formule à l'exemple que l'Auteur propose, soit le triangle isocelle  $ABC$ , tournant latéralement autour de son sommet, c'est-à-dire, autour d'un axe qui passant par son sommet, est perpendiculaire à son plan; & soit nommé  $a$  la hauteur  $BD$  de ce triangle, &  $b$  sa base  $AC$ . Pour trouver  $S$ , je considère que le moment d'inertie d'une particule quelconque  $m$  de ce triangle, c'est-à-dire, de la différentielle  $dM$  de sa masse, est  $= dM.mB^2$ , & par conséquent  $\int dM.mB^2 = S$ . Maintenant si, par l'axe fixe, on conçoit deux plans  $EF$ ,  $BD$  perpendiculaires entre eux, & si de chaque point  $m$  de la masse du corps, ou, dans le cas présent, de la surface du triangle, on abaisse des perpendiculaires  $me$ ,  $mr$  sur chacun de ces deux plans, il est évident que  $mB^2 = mr^2 + me^2 = mr^2 + rB^2$ , & que  $dM.mB^2 = dM.mr^2 + dM.rB^2$ , & par conséquent  $S = \int dM.mr^2 + \int dM.rB^2$ ; c'est à-dire que, pour avoir  $S$ , il faut prendre la somme de tous les moments d'inertie par rapport au plan, ou à l'axe  $BD$ , plus, la somme des mêmes moments par rapport au plan, ou à l'axe  $EF$  perpendiculaire à  $BD$ .

Pour trouver la première somme de moments, soit mené deux lignes infiniment voisines  $g^h$ ,  $ik$ , parallèles à  $BD$ , soit fait  $ik = y$ , &  $kD = x$ : alors  $hk = dx$ , &  $y.x$  représentera la somme de toutes les particules  $dM$  comprises dans l'espace différentiel  $ghik$ , & par conséquent:  $x^2.ydx$  sera la somme de leurs moments d'inertie; & en intégrant,  $\int x^2.ydx$  sera la somme des moments d'inertie du triangle rectangle  $ADB$ . Les triangles semblables  $Aki$  &  $ADB$  donnent  $AD : BD :: Ak : ki = \frac{BD.Ak}{AD}$ . Substituant à la place de ces lignes leurs valeurs algè-

briques, on a  $ki$ , ou  $y = a - \frac{2.x}{b}$ , & par conséquent  $\int x^2.ydx = \int (ax^2dx - \frac{2.x^3dx}{b}) = \frac{ax^3}{3} - \frac{2x^4}{4b}$ . Cette intégrale se réduisant à zéro, lorsque  $x=0$ , il n'y a point de constante à

Ainsi on voit que si  $b$  est plus grand que  $a$ , le centre d'oscillation tombe hors du triangle, & que par conséquent il est impossible qu'il

ajouter ; faisant donc  $x = \frac{1}{2}b$ , afin d'avoir tous les moments du triangle  $ADB$ , on a  $\frac{ab^3}{96}$  pour la somme des moments d'inertie de ce triangle.

Si dans la même expression on fait  $x = -\frac{1}{2}b$ , il est évident qu'on aura la somme des moments d'inertie du second triangle  $DBC$ , & cette somme sera  $= -\frac{7ab^3}{96}$ . Cette dernière somme étant retranchée de la précédente, puisqu'elle appartient à un corps situé de l'autre côté de l'axe  $BD$ , on aura la somme totale des moments du triangle  $ABC$  par rapport à l'axe  $BD$ , ou  $\int dm \cdot mr^2 = \frac{ab^3}{12}$ .

Pour avoir maintenant la même somme par rapport au plan, ou à l'axe  $EF$ , je mène les lignes  $qf$ ,  $ps$  infiniment proches, je fais  $qf = y'$ ,  $BO = x$  ; en conséquence la somme des particules comprises dans l'espace différentiel  $pqfs$  sera  $= y' dx$  ; &  $x'^2 \cdot y' dx$  sera la somme des moments d'inertie de toutes les particules comprises dans cet espace ; & l'intégrale  $\int x'^2 \cdot y' dx$  sera la somme des moments d'inertie pour tout le triangle  $ABC$ . Les parallèles  $AC$ ,  $qf$ , donnent  $BD : BO :: AC : qf$ , ou  $a : x' :: b : y' = \frac{bx'}{a}$  ; substituant cette valeur de  $y'$  dans l'expression précédente, elle devient  $\int \frac{bx'^3 dx'}{a} = \frac{bx'^4}{4}$ . Faisant  $x' = a$ , on a  $\frac{ba^4}{4}$ , pour la somme des moments d'inertie de tout le triangle  $ABC$ , par rapport au plan, ou à l'axe  $EF$ , ou  $\int dm \cdot r^2 = \frac{ba^4}{4}$ . Ajoutant donc cette somme de moments avec la précédente, on a  $S = \frac{ba^4}{4} + \frac{ab^3}{12} = \frac{3ba^3 + ab^3}{12}$ .

Chacun sait que  $P = \frac{2}{3}a$  ; on peut d'ailleurs le déduire aisément de ce qui a été dit dans l'Art. 124.  $M = \frac{1}{2}ab$  ; ainsi  $PM = \frac{a^2b}{3} = \frac{4a^3b}{12}$ . Donc  $\frac{S}{PM} = \frac{\frac{3ba^3 + ab^3}{12}}{\frac{4a^3b}{12}} = \frac{3}{4}a + \frac{b}{4a}$  ; quantité

que l'Auteur donne pour la distance du centre d'oscillation du triangle isocèle  $ABC$  à l'axe fixe. On trouvera, par des procédés absolument semblables, que la distance du centre de percussion au sommet du triangle est de  $\frac{1}{4}a$ , lorsque la percussion est un *maximum* ; ce qui justifie la remarque de notre Auteur. On voit combien il est important, dans la recherche de ces sortes de centres de distinguer les plans mus, ou balancés, sur un axe qui leur est parallèle, de ceux qui sont mus, ou balancés, sur un axe qui leur est perpendiculaire, *in latu*, comme dit Huygens. Si l'on avoit cherché le centre d'oscillation du triangle autour d'un axe parallèle à son plan, tel que l'axe  $EF$ , le centre d'oscillation auroit été confondu avec celui de percussion (340.) ; car alors  $S = \frac{ba^4}{4}$  &  $\frac{S}{PM} = \frac{3}{4}a$ . On remarquera, en passant, que Descartes avoit, longtemps auparavant Huygens, distingué ces deux sortes d'oscillations. Voyez ses Lettres 85, 86 & suiv. Tome III.

La principale, & même la seule difficulté de ces sortes de recherches, consiste à trouver la somme des moments d'inertie. Or cette détermination devient très-aisée, lorsque la nature du corps peut être exprimée par des équations. Il faut toujours suivre un procédé analogue à celui que nous venons d'exposer. Les deux formules  $\int x^2 \cdot y dx$ , &  $\int x'^2 \cdot y' dx'$  sont générales pour tous ces corps, en faisant attention que  $y$  &  $y'$  ne représentent pas des lignes, lorsqu'il s'agit des solides, mais les surfaces produites par les plans  $rk$ ,  $qf$  parallèles aux plans perpendiculaires  $BD$ ,  $EF$ , qui passent par l'axe de rotation, & que  $x$  &  $x'$  sont les distances de ces surfaces aux mêmes plans. Appellant donc  $Y$  &  $Y'$  ces surfaces, les formules générales seront  $\int x x Y dx$  &  $\int x' x' Y' dx'$ . Si le corps n'est pas susceptible d'être exprimé par des équations, on pourra le diviser en parties, comme des pyramides, des parallépipèdes, &c. & chercher séparément la somme des moments d'inertie de chaque partie ; la réunion de ces différentes sommes sera la valeur de  $S$ . On remarquera encore que le calcul ne donne pour  $S$  qu'une quantité relative au volume, & non à la masse du corps : ainsi lorsqu'il s'agira de comparer ensemble plusieurs mouvements de rotation de corps d'une densité différente, il faudra multiplier la valeur de  $S$  trouvée pour chaque corps par la densité de ce corps, qui est toujours relative à celle d'un autre corps (12.)

coïncide avec le centre de percussion ; puisque le triangle ne peut toucher, & par conséquent choquer un obstacle, par un point qui est hors de lui-même. Si nous réduisons le triangle à une moindre hauteur, relativement à sa base, à mesure que cette hauteur diminuera, le centre d'oscillation s'éloignera de plus en plus de l'axe ; tandis que ce sera le contraire du centre de percussion : en sorte que, si la hauteur du triangle devenoit infiniment petite, le centre d'oscillation seroit à une distance infinie de l'axe, tandis que le centre de percussion resteroit toujours à  $\frac{1}{2}a$ , & par conséquent dans la disposition qui convient pour l'équilibre des moments autour du point où se fait le choc.

## CHAPITRE VII.

### *Du Mouvement des Corps posés sur des surfaces.*

(351.) **N**ous ferons abstraction, dans ce Chapitre, des impressions qui doivent se former dans les corps, par l'action des puissances qui les compriment, afin que les calculs soient, pour ce moment, plus faciles. Nous supposerons, pour la même raison, que les corps sont également denses, & que les puissances sont appliquées à leurs centres de gravité.

#### PROPOSITION XLVII.

(352.) *Trouver les espaces que parcourent deux sphères poussées par une puissance.*

Si deux sphères  $A$  &  $B$  se touchent en  $D$ , & que l'une  $A$  soit poussée dans la direction  $AC$  par la puissance  $\alpha$  appliquée à son centre de gravité  $A$ , cette sphere ne tournera point (138.), & la puissance  $\alpha$  peut être décomposée en deux autres, l'une qui agisse suivant la tangente  $DE$ , & l'autre suivant la perpendiculaire  $AD$  qui passe par les centres des deux sphères  $A$  &  $B$ . Nommant  $\Sigma$  l'angle  $DAE$ , la puissance qui agit suivant  $DE$  sera  $= \alpha \sin \Sigma$ , & celle qui agit suivant  $AD = \alpha \cos \Sigma$ . En vertu de cette puissance, dont la direction passe par les centres  $A$  &  $B$ , la sphere  $A$  doit se mouvoir dans la direction  $AD$  ; mais elle ne peut le faire sans pousser l'autre sphere  $B$  dans la même direction, laquelle passant par son centre  $B$ , ne produira, dans cette sphere, aucun mouvement de rotation, mais seulement un mouvement dans la même direction. Les deux sphères suivront donc précisément la direction  $AB$  ; en vertu

FIG. 24.

PLANC. I.

de la puissance  $\alpha \cos \Sigma$ , sans pouvoir se déranger d'aucun côté, & doivent parcourir l'une & l'autre l'espace différentiel  $\frac{ds ds \alpha \cos \Sigma}{A+B}$  (352.). Quant à l'autre puissance  $\alpha \sin \Sigma$ , elle ne peut agir que sur la sphere  $A$ , à cause de sa direction parallele à la tangente  $DE$ , suivant laquelle elle ne peut avoir d'action sur la sphere  $B$ . Donc l'espace différentiel que parcourra le centre de gravité de la sphere  $A$ , suivant cette direction, sera  $= \frac{ds \alpha dt \sin \Sigma}{A}$ .

## COROLLAIRE I.

FIG. 29.

(353.) Si la sphere  $B$  est d'une grandeur infinie, sa surface dans le point du contact coïncide avec le plan tangent  $DE$ : dans ce cas, l'espace différentiel que parcourront les centres de gravité des deux spheres, suivant la perpendiculaire  $AD$ , sera, comme auparavant,  $\frac{ds \alpha dt \cos \Sigma}{A+B}$ ; & celui que parcourra la sphere  $A$ , suivant la direction de la tangente, ou du plan  $DE$ , sera  $= \frac{ds \alpha dt \sin \Sigma}{A}$ .

## COROLLAIRE II.

(354.) Si l'on suppose la sphere  $B$ , non-seulement d'une grandeur infinie, mais encore d'une quantité de matiere, ou d'une masse infinie, l'espace parcouru par son centre de gravité sera  $\frac{ds ds \alpha \cos \Sigma}{A+\infty} = 0$ ; d'où l'on voit que, dans ce cas, la surface de la sphere  $B$ , ou le plan tangent  $DE$  demeurera immobile; la sphere  $A$  n'aura de même aucun mouvement suivant la direction  $AD$ , & il lui restera seulement le mouvement suivant la tangente, lequel lui fera parcourir l'espace différentiel  $= \frac{ds \alpha dt \sin \Sigma}{A}$ .

## COROLLAIRE III.

PLANC. II.

FIG. 30.

(355.) Supposant que la sphere  $A$  étant posée sur une surface quelconque immobile, plane, ou courbe  $BC$ , soit animée par la puissance  $\alpha$ , appliquée à son centre de gravité, & agissant suivant la direction  $EA$ ; si l'on mene la tangente, ou le plan tangent  $FG$  par le point de contact  $C$ , on peut supposer que ce plan est la surface d'une sphere infinie en grandeur & en masse, sur laquelle est posée l'autre sphere  $A$ : par conséquent cette dernière sphere n'aura d'autre mouvement que celui suivant la tangente  $FG$ , en vertu de la puissance  $\alpha \sin \Sigma$ ,  $\Sigma$  exprimant l'angle  $AEH$  que forme la direction  $EA$ , avec la perpendiculaire  $EH$  à la tangente.

COROLLAIRE IV.

(356.) On démontrera la même chose de tout autre point de la surface courbe sur laquelle se trouve la sphere. Ainsi, prenant le point  $B$  de la courbe pour l'origine, & les abscisses  $x$  sur la ligne  $BL$  parallele à la direction  $EA$ ; & nommant  $a$  la longueur de la courbe  $BC$ , on aura  $CM = dx$ ;  $CN = da$ , & le sinus de l'angle  $AEH = CNM = \sin \Sigma = \frac{dx}{da}$ ; d'où il suit que la puissance qui anime la sphere  $A$ , suivant la direction de la tangente dans tous les points de la surface courbe sur laquelle elle est posée, ou suivant les espaces différentiels sur lesquels elle se trouve, sera  $= \frac{adx}{da}$ .

COROLLAIRE V.

(357.) Supposons que  $u$  soit la vitesse qu'acquiert la sphere dans un point quelconque de la surface; nous aurons (19.)  $\frac{adx dt}{Ada} = du$ ; mais (29.)  $u = \frac{da}{dt}$ : donc, en multipliant les deux équations, on aura  $\frac{adx}{A} = udu$ , & en intégrant  $u^2 - U^2 = \frac{2fadx}{A}$ ; ou  $u^2 = \frac{2fadx}{A} + U^2$   $U$  marquant la vitesse qu'avoit la sphere à l'origine  $B$ .

COROLLAIRE VI.

(358.) Si  $\alpha$  est constante, comme l'est la gravité à de petites distances de la surface de la terre, on aura  $u^2 = \frac{2\alpha x}{A} + U^2$ ; ou, en substituant la valeur de  $\alpha = 32A$  (52.),  $u^2 = 64x + U^2$ : c'est-à-dire que les vitesses avec lesquelles les corps graves tombent le long des surfaces, ne dépendent en aucune maniere de la nature de ces surfaces, de leur plus ou moins grande courbure, ni de leur plus ou moins grande inclinaison par rapport à l'horison, mais seulement de la hauteur  $x$  d'où ils tombent, & de la vitesse initiale  $U$ , avec laquelle ils commencent leur chute.

COROLLAIRE VII.

(359.) Si cette vitesse primitive  $U$  étoit zéro, ou si la sphere commençoit à tomber depuis le repos, on auroit, dans ce cas,  $u^2 = 64x$ , ou  $u = 8\sqrt{x}$ , comme on l'a vu, Art. 52.

COROLLAIRE VIII.

(360.) Si  $B$  étant l'origine, la sphere, ou le corps grave, avoit à descendre le long de différentes surfaces planes ou courbes,



PLANC. II.  
FIG. 31.

$BL, BC, BD, BE$ , avec la même vitesse initiale; la vitesse qu'auroit ce corps en arrivant à l'horizontale  $LE$ , seroit toujours la même, & dans tous les cas  $= \sqrt{64x + U^2}$ ; ou, lorsque  $U=0$ ,  $= 8\sqrt{x} = 8\sqrt{BL}$ .

## COROLLAIRE IX.

(361.) Si la sphere avoit à parcourir le plan  $DE$ , l'angle  $DBE$  étant droit, on auroit  $\frac{dx}{da} = \frac{DB}{DE}$ ; & l'équation  $\frac{u dx}{A da} = du$  se réduiroit à  $\frac{u dx}{A DE} = du$ ; & en intégrant, dans le cas des corps graves, à  $\frac{32 \cdot DB}{DE} = u - U$ : en sorte que les différences des vitesses qu'acquerra la sphere dans sa chute par le plan  $DE$ , sur sa vitesse initiale,  $BE$  étant horizontale, seront en raison composée du temps, & de la quantité  $\frac{DB}{DE}$ , ou du sinus de l'angle  $DEB$  que forme le plan avec l'horizontale.

## COROLLAIRE X.

(362.) Si l'on substitue dans l'équation  $u = \frac{da}{dt}$ , ou  $u dt = da$ , la valeur de  $u$  trouvée ci-dessus (357.), qui est  $u = \left(\frac{2fadx}{A} + U^2\right)^{\frac{1}{2}}$ , on aura  $da = dt \left(\frac{2fadx}{A} + U^2\right)^{\frac{1}{2}}$ ; ou si l'on suppose  $U=0$ ,  $da = dt \left(\frac{2fadx}{A}\right)^{\frac{1}{2}}$ . Et l'on trouve ensuite pour les corps graves, qui tombent librement depuis le repos,  $da = 8 dt \sqrt{x}$ ; & s'ils tomboient par le plan  $DE$ , comme dans ce cas,  $\frac{DB}{DE} = \frac{x}{a}$ , ou  $x = \frac{a \cdot DB}{DE}$ , on auroit  $\frac{da}{\sqrt{a}} = 8 dt \left(\frac{DB}{DE}\right)^{\frac{1}{2}}$ ; d'où l'on tire, en intégrant,  $2\sqrt{a} = 8t \left(\frac{DB}{DE}\right)^{\frac{1}{2}}$ , ce qui donne  $a = \frac{16t^2 DB}{DE}$ ; c'est-à-dire que les espaces parcourus par un corps grave qui descend, depuis le repos, sur un plan incliné, sont en raison composée des quarrés des temps, & de la quantité  $\frac{DB}{DE}$ , ou du sinus de l'angle  $DEB$  que forme le plan avec l'horison.

## COROLLAIRE XI.

(363.) De l'équation précédente  $da = dt \left(\frac{2fadt}{A} + U^2\right)^{\frac{1}{2}}$  on déduit aussi  $dt = \frac{da}{\left(\frac{2fadt}{A} + U^2\right)^{\frac{1}{2}}}$ ; ou si l'on avoit  $U=0$ ,  $dt = \frac{da}{\left(\frac{2fadt}{A}\right)^{\frac{1}{2}}}$ , équation qui, dans le cas des corps graves, devient  $dt = \frac{da}{8\sqrt{x}}$ ; & si c'est par

le plan  $DE$  que la sphere fait sa chute, on aura  $dt = \frac{ds}{8\sqrt{\frac{a \cdot DB}{DE}}}$ ; & en intégrant,  $t = \frac{1}{2}\sqrt{\frac{a \cdot DE}{DB}}$ . PLANC. II.

### COROLLAIRE XII.

(364.) Si la sphere, ou le corps pesant, tomboit librement, ou verticalement, on auroit  $a=x$ , &  $dt = \frac{dx}{8\sqrt{x}}$ ; ou, en intégrant,  $t = \frac{1}{2}\sqrt{x}$ : c'est aussi ce qu'on a vu à l'Art. 52.

### PROPOSITION XLVIII.

(365.) Trouver la durée de la chute des corps graves par la Cycloïde.

FIG. 33.

Supposons que ce soit la Cycloïde  $DABE$ , que la sphere, ou le corps grave, doit parcourir en tombant,  $PHIE$  étant son cercle générateur, dont  $FE=D$  est le diamètre. Soit  $A$  le point d'où le corps commence à tomber depuis le repos; & soit enfin  $FG=b$ , &  $GC=x$ . Par la propriété de la Cycloïde, son arc  $BE=2IE$ ; c'est-à-dire que l'arc  $BE$  de la Cycloïde est égal à deux fois la corde  $IE$  de son cercle générateur\*. Mais, par la propriété du cercle, on

\* Chacun sçait que la Cycloïde, autrement dite Trochoïde, ou Roulette, est la courbe  $DMBE$ , décrite par un point  $D$  de la circonférence d'un cercle  $DTS$  qui roule sur une droite  $DE$ . Chaque clou des roues des voitures décrit en l'air une Cycloïde, lorsque la voiture se meut en roulant sur une même ligne. On voit, par cette génération, que la ligne  $DF$ , qui est la demi-base de la Cycloïde, est égale à la demi-circonférence du cercle générateur, puisque tous les points de la demi-circonférence  $DTS$  se sont appliqués sur la ligne  $DF$ , tandis que le point décrivant  $D$  a tracé la demi-Cycloïde  $DMBE$ . Le point  $E$  s'appelle le point culminant, & la ligne  $FE$  l'axe de la Cycloïde. On voit encore que, si par différents points  $M, B$  de la courbe, on mène des ordonnées  $MO, BC$  perpendiculaires sur l'axe, les parties  $MP, BI$  de ces ordonnées comprises entre la Cycloïde & la circonférence du cercle générateur décrite sur l'axe comme diamètre, sont respectivement égales aux arcs  $EP, EI$  compris entre le point culminant & ces ordonnées. Car si l'on suppose le cercle générateur  $DTS$  parvenu en  $N$ , dans la position  $NMR$ , le point décrivant  $D$  sera parvenu en  $M$ , tous les points de l'arc  $NM$  se seront appliqués sur  $DN$ , & l'on aura  $DN = \text{Arc } NM = \text{Arc } FP$ , par conséquent  $FN = \text{Arc } EP$ . Mais  $FN = OQ = OP + PQ = QM + PQ = MP$ : donc  $MP = \text{Arc } EP$ . On démontrera la même chose pour tous les autres points. Venons à la démonstration de la propriété dont notre Auteur fait usage.

PLANC. A.  
F. 33.

Soit mené les deux ordonnées  $BC, bc$ , infiniment voisines, qui coupent la circonférence du cercle générateur aux points  $I, i$ ; par les points  $B, I$  soit abaissé sur  $bc$  les perpendiculaires  $Bq, Ir$ , & par le point  $B$  soit mené la parallèle  $Bs$  au petit arc  $li$ ; les triangles  $Iri, Bqb$  pourront être regardés comme rectilignes, & l'espace  $IiBs$  sera un parallélogramme. Cela posé, si l'on fait le sinus versé de l'arc  $EI$ , sçavoir,  $EC=x$ ,  $CI=y$ ,  $EF=D$ ; on aura  $FC = D-x$ ,  $Cc=Ir=Bq=dx$ ,  $ri=qs=dy$ , & l'équation du cercle générateur sera  $yy = Dx - xz$ . Par la nature de la Cycloïde nous venons de voir que  $BI = \text{Arc } EI$ , & que  $bi = \text{Arc } Ei$ ; donc  $bi - BI = \text{Arc } Ei - \text{Arc } EI$ , ou  $bi - is$ , ou  $sb = li$ , & par conséquent  $qb = qs + sb = ri + li = dy + li = dy + da'$ , en nommant  $a'$  l'arc  $EI$ . Si, par le centre  $L$ , on mène le rayon  $LI$ , les triangles semblables  $CLI, riI$  donnent  $IC$ , ou  $(Dx - xz)^{\frac{1}{2}} : IL$ , ou  $\frac{1}{2}D ::$

PLANC. II.  
FIG. 33.

a  $IE = \sqrt{D(D-b-x)}$  : donc l'arc  $BE = 2\sqrt{D(D-b-x)}$  ; & sa différentielle  $da = \frac{-dx\sqrt{D}}{\sqrt{D-b-x}}$ , qui donne celle de l'arc  $BA = da = \frac{dx\sqrt{D}}{\sqrt{D-b-x}}$  \*. On aura donc, dans la Cycloïde (363.), lorsque le corps grave commence à tomber depuis le repos,  $dt = \frac{dx\sqrt{D}}{8\sqrt{D-b-x}}$  : ou, en multipliant le numérateur & le dénominateur par  $\frac{1}{2}(D-b)$ ,  $dt = \frac{\sqrt{D}}{4(D-b)} \cdot \frac{\frac{1}{2}(D-b)dx}{\sqrt{D-b-x}}$  ; & en intégrant  $t = \frac{\sqrt{D}}{4(D-b)} \int \frac{\frac{1}{2}(D-b)dx}{\sqrt{D-b-x}}$ . Mais  $\int \frac{\frac{1}{2}(D-b)dx}{\sqrt{D-b-x}}$ , est l'arc de cercle dont le diamètre est  $D-b = GE$ , &  $x$  le sinus verse (*Voyez la première note de cet Article.*). Donc, si sur le diamètre  $GE$  on décrit le cercle  $GKE$ , on aura l'Arc  $GK = \int \frac{\frac{1}{2}(D-b)dx}{\sqrt{D-b-x}}$  ; & par conséquent dans la Cycloïde on aura  $t = \frac{\sqrt{D} \cdot (\text{Arc } GK)}{4(D-b)}$ .

### COROLLAIRE I.

(366.) Si le corps parcourait dans sa chute tout l'arc  $ABE$ , l'arc  $GK$  deviendrait le demi-cercle entier  $GKE$ , &  $\frac{GKE}{D-b} = \frac{GKE}{GE}$ , sera le rapport de la demi-circonférence au diamètre. Appellant

$Ir$ , ou  $dx : Ir = da' = \frac{\frac{1}{2}Ddx}{(Dx-xx)^{\frac{1}{2}}}$  ; expression générale de l'élément d'un arc de cercle dont  $x$  est le sinus verse, &  $D$  le diamètre. Substituant cette valeur de  $da'$  dans celle de  $bq$ , on aura  $bq = dy + \frac{\frac{1}{2}Ddx}{(Dx-xx)^{\frac{1}{2}}}$  ; mais, en différenciant l'équation du cercle, on a  $dy = \frac{\frac{1}{2}Ddx - xdx}{(Dx-xx)^{\frac{1}{2}}}$  ; donc  $qb = \frac{\frac{1}{2}Ddx - xdx}{(Dx-xx)^{\frac{1}{2}}} + \frac{\frac{1}{2}Ddx}{(Dx-xx)^{\frac{1}{2}}} = \frac{Ddx - xdx}{(Dx-xx)^{\frac{1}{2}}}$ . Par la propriété du triangle rectangle  $Bb^2 = Bq^2 + qb^2$  ; nommant donc  $a$  l'arc  $EB$ , & mettant à la place des lignes leurs valeurs algébriques, on a  $da^2 = dx^2 + \frac{D^2dx^2 - 2Dxdx^2 + x^2dx^2}{Dx-xx} = \frac{D^2dx^2 - 2Dxdx^2 + x^2dx^2}{Dx-xx}$ , en di-

visant le numérateur & le dénominateur par  $D-xx$ . Donc  $da = dx\sqrt{\frac{D}{D-xx}}$  ; expression générale de l'élément d'un arc de Cycloïde, d'où l'on tire, en intégrant,  $a = 2\sqrt{Dx}$  : c'est la valeur de l'arc  $EB$  de la Cycloïde. Mais, par la propriété du cercle  $EF$ , ou  $D : EI :: EI : CE$ , ou  $x$  ; donc  $EI^2 = Dx$ , &  $EI = \sqrt{Dx}$  ; donc l'arc  $BE$  est double de la corde  $EI$ .

Il suit de là, que la longueur de la demi Cycloïde  $DE$  est double du diamètre  $EF$  du cercle générateur, ou que la longueur entière de la Cycloïde est quadruple du diamètre  $EF$ . Cette courbe qui a fixé l'attention des plus célèbres Géomètres, a une foule de très-belles propriétés, par exemple, la tangente qu'on meneroit par le point  $B$ , est toujours parallèle à la corde  $EI$  ; & l'aire de l'espace Cycloïdal compris entre la courbe & la base, est triple de l'aire du cercle générateur, &c. &c. Nous n'entrerons point dans ces détails, qui ne sont pas immédiatement de notre objet. Nous nous contentons d'avoir démontré les propriétés sur lesquelles notre Auteur s'appuie, & dont il paroît supposer la connoissance à ses Lecteurs.

\* La différentielle de l'arc  $BE$  est égale à celle de l'arc  $BA$ , à cette différence près, que la première est négative, & l'autre positive : car  $x$  ou  $GE$  augmentant, l'arc  $BE$  diminue de  $da$ , & l'arc  $AB$  augmente de la même quantité  $da$ .

donc

donc  $C$  la circonférence du cercle dont le rayon est l'unité, on aura  $\frac{GKE}{D-b} = \frac{\frac{1}{2}C}{2} = \frac{1}{4}C$ ; & le temps  $t$  employé à parcourir l'arc entier  $ABE$  de la Cycloïde, sera  $= \frac{C}{16} \sqrt{D}$ .

COROLLAIRE II.

(367.) Comme la quantité  $b$  qui détermine la position du point  $A$ , ne se trouve point dans cette expression, il s'ensuit que, de quelque point de la Cycloïde que le corps commence à tomber, il emploiera toujours le même temps  $t = \frac{C\sqrt{D}}{16}$  pour parvenir en  $E$ .

COROLLAIRE III.

(368.) Si deux corps tomboient dans le même temps, l'un par la Cycloïde, & l'autre librement, ou verticalement, on auroit (364.)  $\frac{C\sqrt{D}}{16} = \frac{1}{4}\sqrt{x}$ , ou  $\frac{C\sqrt{D}}{4} = \sqrt{x}$ , ce qui donne  $x = \frac{C^2 D}{16}$ ; c'est-à-dire que l'espace que parcourra un corps grave, en tombant librement, ou verticalement, pendant le même temps qu'un autre corps emploie dans sa chute par l'arc d'une Cycloïde, dont le diamètre du cercle générateur est  $D$ , sera  $x = \frac{C^2 D}{16}$ .

COROLLAIRE IV.

(369.) Si les oscillations d'un pendule sont fort petites, les arcs décrits par le corps oscillant coïncident avec des arcs de Cycloïde: en conséquence, les demi-oscillations d'un tel pendule se font dans le même temps que celui qu'un corps emploieroit à tomber par l'arc de la même Cycloïde; c'est-à-dire que ces demi-oscillations se font dans le temps  $\frac{C\sqrt{D}}{16}$ ; & les oscillations entières dans le temps  $\frac{C\sqrt{D}}{8}$ .

COROLLAIRE V.

(370.) Si un corps tombe librement, ou verticalement, pendant le temps que le pendule emploie à faire une oscillation, nous aurons  $\frac{C\sqrt{D}}{8} = \frac{1}{4}\sqrt{x}$ , ou  $\frac{C\sqrt{D}}{2} = \sqrt{x}$ , ce qui donne  $x = \frac{C^2 D}{4}$ ; c'est-à-dire que l'espace que parcourt un corps grave qui tombe librement, ou verticalement, pendant la durée d'une oscillation entière d'un pendule qui décrit des arcs coïncidants avec ceux d'une Cycloïde, dont le diamètre du cercle générateur est exprimé par la quantité  $D$ , est  $= \frac{C^2 D}{4}$ .

## COROLLAIRE VI.

(371.) Soit  $l$  la longueur du pendule, ou  $2l$  le diamètre du cercle dont il décrit les arcs; il est clair que  $\sqrt{2/x}$  sera l'une quelconque de ses cordes, en supposant que  $x$  représente la hauteur verticale  $CE$ , dont descend le pendule dans la demi-oscillation. Mais, puisque nous supposons les arcs de cercle décrits par le pendule, confondus avec ceux de la Cycloïde, cette corde est égale à celle de la Cycloïde, & de plus, égale à son arc correspondant  $BE = 2\sqrt{Dx}$ ; à cause qu'ils sont l'un & l'autre infiniment petits. Donc  $2\sqrt{Dx} = \sqrt{2/x}$ , ce qui donne  $D = \frac{1}{2}l$ : cette valeur de  $D$  étant substituée dans l'équation  $x = \frac{cD}{4}$  (370.) la réduit à  $x = \frac{cl}{8}$ ; c'est-à-dire que l'espace que parcourra librement, ou verticalement, un corps grave, pendant le temps qu'un pendule, dont la longueur  $= l$ , fait une petite oscillation entière, est  $= \frac{cl}{8}$ .

## COROLLAIRE VII.

(372.) Si dans l'équation  $t = \frac{c}{16}\sqrt{D}$  (366.) on substitue la valeur de  $D = \frac{1}{2}l$ , on aura  $t = \frac{c}{16}\sqrt{\frac{1}{2}l}$ , ou en quarrant  $t^2 = \frac{cl}{16 \cdot 2}$ ; c'est-à-dire que les longueurs des pendules sont entre elles comme les quarrés des durées de leurs oscillations.

## S C O L I E.

(373.) Le rapport de la circonférence au diamètre, ou  $\frac{c}{2}$  est  $= 3,1416$  &c : donc  $\frac{c}{8}$  sera  $= 4,93482528$  &c.; ce qui donne l'espace que le corps parcourroit librement, ou verticalement, dans le temps que le pendule de la longueur  $l$  feroit une oscillation entière, c'est-à-dire,  $x = 4,9348$  &c.

La longueur du pendule simple qui bat les secondes au niveau de la mer, varie selon les différentes Latitudes des lieux. Sous l'équateur elle est à très-peu près de 439 lignes du pied de Paris, & sous le pôle elle est à peu près de 442. Si nous prenons une longueur moyenne, elle sera de 440 lignes, longueur qui est fort peu moindre que celle du pendule simple qui bat les secondes en Espagne, au bord de la mer, & nous aurons, pour l'espace que les corps parcourront en Espagne, en tombant librement, ou verticalement, pendant la première seconde de leur chute,  $\frac{440 \cdot 4,9348}{10000}$  lig. du pied de Paris, ou 15 pieds, 0 p. 11 l.  $\frac{11}{1000}$ , ce qui fait 16 p. 0 p. 9 l.  $\frac{9}{1000}$  du pied anglais,



Sous l'équateur, où la longueur du pendule simple est de 439 lignes, les corps pesants parcourent, pendant la première seconde de leur chute, 16 pieds 0 p. 3 l.  $\frac{211}{1000}$ , & sous le pôle, 16 pieds 1 p. 7 l.  $\frac{731}{1000}$ ; d'où l'on voit que la différence des espaces parcourus dans la chute des corps graves pour les différentes latitudes, est extrêmement petite, puisque, lorsqu'elle est la plus grande, elle n'excede pas un pouce 4 lignes: c'est pour cette raison que nous l'avons établie (57.) de 16 pieds juste. Ce nombre étant quarré, est très-commode pour les calculs dont nous avons besoin. \*

PLANC. II.

PROPOSITION XLIX.

(374.) Trouver les puissances perpendiculaire & parallèle à la tangente, qui agissent sur un corps quelconque placé sur une surface.

Soit *A* un corps quelconque placé sur la surface *BCG*, & *a* la puissance qui agit sur lui suivant la direction *AD*. On peut décomposer cette puissance en deux autres, l'une suivant *AC*, qui aura pour expression  $\frac{AC.a}{AD}$ , & l'autre suivant la tangente *FG*, qui sera exprimée par  $\frac{CD.a}{AD}$ . La première de ces deux puissances  $\frac{AC.a}{AD}$  peut encore se décomposer en deux autres, l'une suivant *AH*, ayant pour expression  $\frac{AH.a}{AD}$ , & l'autre suivant la tangente *FG*, exprimée par  $\frac{HC.a}{AD}$ . Le plan *FG* ne pouvant détruire, ou empêcher, l'action des forces qui lui sont parallèles, la somme  $\frac{CD.a}{AD} \pm \frac{HC.a}{AD} = \frac{HD.a}{AD}$  sera la puissance qui agit sur le corps suivant la direction de la tangente. Nom-

FIG. 34  
& 35.

\* Cette différence dans la longueur du pendule qui bat les secondes par différentes Latitudes, vient de ce que la pesanteur varie à différentes distances du centre de la terre. La première observation de ce genre est due à M. Richer, qui étant allé à Cayenne en 1672 pour y faire des observations astronomiques, s'aperçut que le pendule à secondes qu'il avoit apporté de Paris, retardoit très-sensiblement: il fut obligé de remonter la lentille de 1 ligne  $\frac{1}{2}$  pour lui faire battre de nouveau les secondes. Cayenne est par 4° 56' de Latitude boréale. Il conjectura d'après l'examen des différentes causes qui pouvoient produire cet effet, que Cayenne étoit plus éloigné du centre de la terre que Paris, qu'en conséquence la terre étoit aplatie vers les pôle. Cette conjecture s'est complètement vérifiée par les observations des Académiciens faites au pôle & à l'équateur. (Voyez la relation de leur voyage, & sur-tout le *Traité de la figure de la Terre* par le célèbre M. Bouguer, qui étoit un de ceux que l'Académie envoya au Pérou en 1732. D. Georges Jussu étoit de cette entreprise, avec D. Antonio de Ulloa, & a publié une relation très-intéressante de ses observations, intitulée: *Observaciones Astronomicas*; &c.).

D'après les observations de ce genre qui ont été répétées plusieurs fois, il résulte qu'à Quito (Latitude méridionale 0° 25'). La longueur du pendule à seconde est de 438,83 lignes. A Portobello (Latitude boréale 9° 33') de 439, 12. Au Petit Goave dans l'île de Saint-Domingue, (18° 27' Latitude boréale) 439,33. Au Caire (30° 2' de Latitude boréale) 440,25. A Rome (41° 44') 440,28. A Paris (48° 51') 440,57. A Londres (51° 31') 440,65. A Archangel (64° 35') 441,13. A Pello (66° 48') 441,17. Par 79° 50' de Lat. bor. 441,38.

PLANC. II,

mant donc, comme ci-devant,  $\Sigma$  l'angle que forme la direction  $AD$  avec la perpendiculaire  $AH$  à la tangente, cette puissance sera aussi  $= a \sin \Sigma$ . L'autre puissance suivant la perpendiculaire  $AH$ , sera  $= \frac{HA.a}{AD} = a \cos \Sigma$ .

## COROLLAIRE I.

(375.) Puisque la puissance qui anime le corps suivant la direction de la tangente, est la même que lorsque le corps est sphérique, il s'ensuit que les propriétés qui concernent la vitesse & l'espace parcouru par un corps quelconque placé sur une superficie plane ou courbe, seront les mêmes que celles qu'on a trouvées pour les corps sphériques.

## COROLLAIRE II.

(376.) En vertu de la puissance  $\frac{AH.a}{AD} = a \cos \Sigma$ , le corps doit tourner, l'angle giratoire étant  $= \frac{+ ds CH . a dt \cos \Sigma}{s}$ ; car la réaction de la puissance  $a \cos \Sigma$  dans le point  $C$ , est égale & contraire à cette puissance, & agit à la distance perpendiculaire  $p = \pm CH$ . Donc (142.) elle doit produire l'angle giratoire  $= \frac{+ ds CH . a dt \cos \Sigma}{s}$ , le signe  $+$  étant pour le cas où le point  $H$  tombe du côté de  $D$  par rapport à  $C$ , & le signe  $-$  pour celui où il tombe du côté opposé: dans le premier cas, le mouvement de rotation du corps se fera vers  $D$ ; & dans le second, il se fera du côté opposé.

## COROLLAIRE III.

(377.) Si donc on avoit  $CH = 0$ ; c'est à-dire, si l'angle  $ACH$  étoit droit, ou si la ligne  $AH$  coïncidoit avec  $AC$ , le corps ne tourneroit pas.

## COROLLAIRE IV.

FIG. 36.

(378.) Si le corps  $A$  étoit appuyé sur la superficie dans deux points  $C$  &  $F$ , la puissance  $a \cos \Sigma$ , se distribuerait entre ces deux points, de façon que la partie de cette puissance qui appartient au point  $C$ , seroit, par la propriété du centre de gravité, à celle qui appartient au point  $F$ , comme  $HF$  est à  $HC$ . La partie de la puissance  $a$  qui agit en  $C$ , sera donc  $= \frac{a.FH \cos \Sigma}{FC}$ , & celle qui agit en  $F$   $= \frac{a.CH \cos \Sigma}{FC}$ , d'où il suit que l'angle giratoire qu'elles produiront toutes deux sera  $dt \int \left( \frac{CH . a . FH - FH . a . CH}{s . FC} \right) dt \cos \Sigma = 0$ .

COROLLAIRE V.

(379.) On démontrera encore la même chose, quel que soit le nombre de points par lesquels le corps porte sur la surface, pourvu cependant que le point  $H$  tombe entre ces points, afin que les différentes rotations soient les unes positives, & les autres négatives.

COROLLAIRE VI.

(380.) Quoique la rotation soit zéro, la puissance  $\propto \sin \Sigma$ , dont l'action est dirigée suivant  $DE$ , demeure toujours pour faire mouvoir le corps suivant le plan; mouvement qui doit avoir son effet, quelque petite que soit cette puissance, ou l'angle  $\Sigma$ .

SCOLIE.

(381.) Telles sont les loix, ou regles générales que tous les Auteurs donnent pour le mouvement des corps sur les surfaces; mais, comme nous l'avons vu, ces loix sont fondées sur l'abstraction qu'on a faite des impressions que doit former, sur les mêmes surfaces, la puissance perpendiculaire  $\propto \cos \Sigma$ . Lorsqu'on veut avoir égard à ces impressions, les choses sont bien différentes, comme on va le voir dans le Chapitre suivant.

CHAPITRE VIII.

*Du Frottement, & de l'altération qu'il produit dans le mouvement des corps placés sur des surfaces.*

DÉFINITION XLV.

(382.) ON appelle *Frottement* cette résistance qu'éprouvent les corps pour se mouvoir parallèlement aux surfaces sur lesquelles ils sont posés, lorsqu'ils sont poussés, ou tirés, par une ou plusieurs puissances.

SCOLIE.

(383.) Le parallépipède  $A$  animé par une puissance quelconque  $\propto$ , dont la direction  $AD$  est oblique au plan  $BE$ , doit, suivant ce qui a été dit dans le Chapitre précédent, se mettre en mouvement, quelque petit que puisse être l'angle  $HAD$ , que nous nommons  $\Sigma$ : mais, en établissant cette théorie, on a fait abstraction de l'impression que doit faire, sur le plan, la puissance  $\propto \cos \Sigma$ , dont l'action

FIG. 27.

PLANC. II.  
FIG. 38.

est dirigée suivant  $AH$ . Cette puissance comprime le parallélipède & le plan, & forme dans celui-ci l'impression  $GCFI$ , & l'obstacle  $FI$ , que la puissance  $\alpha \sin \Sigma$ , qui est dirigée parallèlement au plan  $BE$ , doit vaincre nécessairement, pour que le mouvement du parallélipède puisse avoir son effet. En outre, il est certain, par l'expérience, que quelque soin qu'on prenne pour rendre lisses & polies les surfaces du parallélipède & du plan, elles restent toujours hérissées d'un grand nombre de petites aspérités qu'on apperçoit très-distinctement avec un microscope. Or ces inégalités doivent former, dans la base, autant de petites impressions, en vertu de la puissance  $\alpha \cos \Sigma$ ; & ces impressions, ainsi que l'obstacle  $FI$ , doivent produire une résistance au mouvement suivant le plan  $BE$ .

Si l'on considère ces effets avec attention, on verra qu'ils ne diffèrent en rien de ceux que nous avons expliqués (254), & qui ont puissamment lieu dans le choc de deux corps, lorsque les premières particules se rompant, les corps demeurent, pour ainsi dire, cloués l'un à l'autre. La puissance  $\alpha \cos \Sigma$  fait ici le même effet que l'élasticité latérale, dans le cas des corps qui se choquent, & produit, dans le plan & dans le parallélipède, des impressions réciproques qui correspondent à celles que nous avons nommées alors petites impressions latérales. La puissance  $\alpha \sin \Sigma$  équivaut ici à celle que nous avons représentée par  $\alpha$ , & qui produisoit l'impression totale. Il manque seulement ici, pour la parfaite ressemblance de ces deux cas, les petites impressions dans la partie supérieure du parallélipède, & que tout le côté  $FK$  ne rencontre un corps qui lui résiste. Au lieu de ce corps, on a seulement l'élevation, ou l'obstacle,  $FI$ ; mais ceci n'altère pas les loix de la résistance, qui se trouve seulement diminuée: en sorte que cette même résistance que la pratique a manifestée dès qu'on a fait les premières expériences, & qu'on nomme communément *Frottement*, ne diffère en rien de la force de percussion, & est identiquement la même chose.

Nous distinguerons deux cas dans le *Frottement*; l'un dans lequel le parallélipède ne fait seulement que forcer les aspérités, & l'obstacle  $FI$ , sans les vaincre entièrement, & sans se déterminer au mouvement; & l'autre, dans lequel ces aspérités étant forcées, vaincues, ou rompues, le corps commence à se mouvoir. Dans le premier cas, la force des aspérités & de l'obstacle sera plus grande que la plus grande force de percussion, que nous nommons maintenant de *Frottement*; en sorte qu'il est nécessaire que le parallélipède prenne son mouvement; que celui-ci arrive au

*maximum* ; qu'il diminue ensuite jusqu'à ce que  $u$  devienne  $=0$  ; qu'il soit ensuite négatif, & qu'enfin le cas de l'équilibre entre la puissance & le Frottement, ou dans lequel le mouvement cesse entièrement, ait lieu ; c'est-à-dire que le Frottement soit égal à la puissance  $\theta \sin \Sigma$ , celle-ci étant composée comme on voudra. Dans le second cas, la force des aspérités & de l'obstacle est moindre que la plus grande force de percussion ou de Frottement. Le parallépipède surmontera donc cette dernière force ; il se mettra donc en mouvement, & continuera de se mouvoir tant qu'on aura  $\alpha \sin \Sigma >$ , ou  $=\pi$ , & il s'arrêtera lorsqu'on aura  $\alpha \sin \Sigma < \pi$ , comme on l'a démontré, *Art.* 302 & 303, lorsqu'on a supposé constante la force de percussion, ou de Frottement.

PROPOSITION L.

(384.) Trouver la force, ou la résistance réunie de l'obstacle & des aspérités.

La force de percussion est (309.)  $\pi = \frac{HH'}{HI + H'I} \left( \frac{1}{2} AB(U-V)^2 + \frac{(AB - BA)(X+Z)}{A+B} \right)$ .

Qu'on fasse dans cette expression  $B = \infty$ , &  $V = 0$ , à cause que le plan  $BE$  est immobile ; & qu'on mette ensuite  $\alpha \cos \Sigma$ , pour la puissance qui est dirigée suivant  $AH$ . Après cela, si l'on substitue en place de  $U$  seul, la quantité  $U \cos \Sigma$  pour la vitesse qui demeure suivant  $AH$ , on aura, pour l'expression de la force de percussion dont le parallépipède supporte l'effet sur sa base  $CF$ ,  $\pi = \dots$

$\frac{HH'}{HI + H'I} \left( \frac{1}{2} AU^2 \cos^2 \Sigma + \alpha \sin \Sigma (X+Z) \right)$ . Nommant maintenant  $h$  l'amplitude de l'obstacle & des aspérités ;  $i$  l'impression qui se fait sur l'un & sur l'autre ; &  $\phi$  la force de percussion dont ils supportent l'effort, celle-ci sera (309.)  $\frac{Dh \cdot ih'}{hi + h'i}$  : mais ayant pareillement  $\frac{DH \cdot IH'}{HI + H'I} = \pi$ , nous aurons cette analogie  $\dots$

$\frac{HIH'}{HI + H'I} : \frac{hih'}{hi + h'i} :: \frac{HH'}{HI + H'I} \left( \frac{1}{2} AU^2 \cos^2 \Sigma + \alpha \cos \Sigma (X+Z) \right) : \phi$  ; d'où l'on tire la percussion, la force, ou la résistance réunie de l'obstacle & des aspérités, c'est-à-dire,  $\phi = \dots$

$$\frac{i(hh')}{I(hi + h'i)} \left( \frac{1}{2} AU^2 \cos^2 \Sigma + \alpha \cos \Sigma (X+Z) \right).$$

S C O L I E.

(385) Il n'y a, dans cette équation, comme on l'a dit, *Art.* 310. (*Voyez aussi la note de l'Art.* 309.) que les quantités  $h$  &  $h'$  qui soient variables, toutes les autres quantités sont censées avoir leur plus grande



PLANC. II.

valeur : de sorte qu'en substituant, ou en considérant les quantités  $h$  &  $h'$  comme l'expression des plus grandes amplitudes, on aura aussi la plus grande valeur de  $\phi$ .

## COROLLAIRE.

(386.) Cette quantité est donc le Frottement que doit vaincre la puissance  $\theta \sin \Sigma$ , pour mettre le parallépipède en mouvement. Car la plus grande résistance étant une fois surmontée, & l'amplitude  $h$  de l'obstacle & des aspérités ne variant point, la résistance demeure aussi constante, & le parallépipède continue de se mouvoir avec la vitesse qui lui demeure après avoir surmonté le Frottement : & cette vitesse sera considérée comme la vitesse primitive pour la continuation du mouvement, qui se fera suivant les règles établies dans l'Art. 299 ; puisque le Frottement, ou la percussion, demeure constant.

## PROPOSITION LI.

(387.) Trouver la force de Percussion que produit, ou peut produire la puissance  $\alpha \sin \Sigma$ .

Fig. 38.

La vitesse avec laquelle le parallépipède est dirigé suivant  $CF$ , étant  $= U \sin \Sigma$  ; la puissance qui l'anime suivant la même direction, étant  $= \alpha \sin \Sigma$  ; les plus grandes profondeurs des impressions étant  $= x$  &  $z^*$  ; & les quantités  $h, i$  désignant l'amplitude & la grandeur des mêmes impressions, à quelque instant que ce soit du choc : en substituant ces valeurs dans l'expression de la Percussion (309.) ; faisant de plus  $B = \infty$ ,  $V = 0$ , & nommant  $\Phi$  la force de Percussion que peut produire la puissance  $\alpha \sin \Sigma$ , on aura  $\Phi = \dots\dots\dots$

$$\frac{hh'}{hi + h'i} \left( \frac{1}{2} AU^2 \sin^2 \Sigma + \alpha \sin \Sigma (x + z) \right).$$

## COROLLAIRE I.

(388.) Ayant donc  $\Phi < \phi$ , le parallépipède ne pourra commencer son mouvement le long du plan ; il parviendra seulement à former sur l'obstacle & les aspérités sa plus grande impression  $i$  ; la force d'élasticité le fera ensuite retourner en arrière avec une vitesse négative, jusqu'à ce que cette vitesse devenant aussi  $= 0$ , le paral-

\* On ne doit pas perdre de vue que  $x$  &  $z$  sont les profondeurs des plus grandes impressions faites dans l'obstacle  $FI$ , & le parallépipède, suivant la direction  $CF$  du mouvement, en vertu de la puissance  $\alpha \sin \Sigma$ , & de la vitesse primitive  $U \sin \Sigma$  ; tandis que  $X$  &  $Z$  représentent les profondeurs des plus grandes impressions dans le plan & le parallépipède, dans la direction  $AH$ , en vertu de la puissance  $\alpha \cos \Sigma$ , & de la vitesse  $U \cos \Sigma$  qui demeure dans cette direction. On fera la même remarque pour les quantités  $h, i$  &  $h', i'$ , relativement aux quantités  $u, u'$  &  $h', i'$ .

l'épipède

l'ellipède revienne à prendre la vitesse positive ; & il continuera ainsi d'aller & venir par des oscillations répétées , qui doivent diminuer continuellement , à mesure que l'élasticité va en diminuant , & par conséquent il doit arriver que le parallépipède cesse entièrement de se mouvoir , comme on l'a dit , *Art.* 383.

COROLLAIRE II.

( 389. ) Au contraire , si l'on avoit  $\Phi > \phi$  , le parallépipède commenceroit à se mouvoir le long du plan , & il continueroit , sans s'arrêter , si l'on avoit  $\theta \sin \Sigma =$  , ou  $> \phi$ .

COROLLAIRE III.

( 390. ) Le terme auquel le parallépipède , cessant déjà de pouvoir se soutenir sur le plan sans se mouvoir , est près de se déterminer au mouvement , sera celui dans lequel  $\Phi = \phi$  , ou

$$\frac{i(hh')}{I(hi' + h'i)} \left( \frac{1}{2} AU^2 \cos \Sigma^2 + a \cos \Sigma (X + Z) \right) = \dots \dots \dots$$

$$\frac{hh'}{hi' + h'i} \left( \frac{1}{2} AU^2 \sin \Sigma^2 + a \sin \Sigma (x + z) \right) ; \text{équation d'où l'on tire , en di-}$$

$$\text{visant par } \frac{i(hh')}{hi' + h'i} \frac{1}{I} \left( \frac{1}{2} AU^2 \cos \Sigma^2 + a \cos \Sigma (X + Z) \right) = \dots \dots \dots$$

$$\frac{1}{2} (AU^2 \sin \Sigma^2 a + \sin \Sigma (x + z) ).$$

COROLLAIRE IV.

( 391. ) Les variables  $h$  &  $h'$  ne se trouvant plus dans cette équation , il s'ensuit qu'à quelque instant que ce soit du choc , on aura l'égalité des deux forces  $\Phi$  &  $\phi$  , & par conséquent l'effet qu'on se propose.

COROLLAIRE V.

( 392. ) Si l'on avoit  $U = 0$  , cette équation deviendrait  $\frac{a \cos \Sigma (X + Z)}{I} = \frac{a \sin \Sigma (x + z)}{I}$  ; mais à cause de la similitude des impressions faites par les mêmes corps , on a  $\frac{X + Z}{I}$  est à  $\frac{x + z}{I}$  comme  $\frac{1}{H}$  est à  $\frac{1}{h}$  : substituant ces valeurs , on aura  $a \sin \Sigma = \frac{h a \cos \Sigma}{H}$  ; c'est - à - dire que la puissance  $a \cos \Sigma$  , qui presse le parallépipède perpendiculairement sur le plan , est à la puissance  $a \sin \Sigma$  , qui surmonte le Frottement , comme l'amplitude  $H$  de l'impression , est à l'amplitude  $h$  de l'obstacle & des aspérités.

COROLLAIRE VI.

( 393. ) Plus le nombre & la grandeur des aspérités sera grand , plus la puissance  $\theta \sin \Sigma$  , qui doit vaincre le Frottement , doit être grande ; & réciproquement , &c.

## COROLLAIRE VII.

(394.) Le nombre des aspérités suivant une certaine régularité dans ses augmentations & ses diminutions, nous pouvons le supposer proportionnel à l'amplitude  $H$  de l'impression, particulièrement dans les corps qui ne sont pas beaucoup élastiques; l'amplitude des aspérités sera donc, dans ce cas,  $= nH$ ,  $n$  marquant un nombre quelconque dépendant de la grandeur des mêmes aspérités. Supposant en outre que  $l$  exprime la longueur de l'impression, &  $k$  sa largeur, on aura  $H = lk$ , ce qui donne  $h = nlk + kX$ ,  $kX$  exprimant l'amplitude de l'obstacle\*. Nous aurons donc, d'après cela,  $a \cos \Sigma : a \sin \Sigma :: lk : nlk + kX$ , ou  $:: l : nl + X$ , & par conséquent  $a \sin \Sigma = \frac{(nl + X)a \cos \Sigma}{l}$ .

## COROLLAIRE VIII.

(395.) Plus l'impression aura de longueur, moins il faudra de force à la puissance  $a \sin \Sigma$  qui doit vaincre le Frottement.

## COROLLAIRE IX.

(396.) Si on suppose les corps extrêmement lisses, & que par conséquent on puisse faire abstraction des aspérités, on aura  $n = 0$ , & par conséquent  $a \cos \Sigma : a \sin \Sigma :: l : X$ ; ou  $a \sin \Sigma = \frac{Xa \cos \Sigma}{l}$ .

## S C O L I E I.

(397.) De l'équation  $a \sin \Sigma = \frac{h a \cos \Sigma}{H}$ , ou, en divisant par  $a$ , de  $\sin \Sigma = \frac{h \cos \Sigma}{H}$ , on peut tirer, d'après l'expérience, la valeur de  $\sin \Sigma$ , ou bien celle de  $h$ ; mais, comme il est difficile, dans la pratique, de se procurer une valeur exacte de  $h$ , ce qui n'a pas lieu pour celle de  $\Sigma$ , qui peut se mesurer avec une grande facilité, on déduira la valeur de  $h$  par cette équation  $h = \frac{H \sin \Sigma}{\cos \Sigma}$ . Pour avoir la valeur de  $\Sigma$ , on n'a qu'à élever le plan peu à peu & très-doucement, par une de ses extrémités, depuis la situation horizontale, jusqu'à ce que le parallépipède commence son mouvement; & mesurer l'angle que forme le plan avec l'horison dans cette dernière situation, ce sera la valeur de  $\Sigma$ , d'où dépend celle de  $h = \frac{H \sin \Sigma}{\cos \Sigma}$ . La valeur de  $H$  étant celle de l'amplitude de l'impression, on peut la mesurer à très-peu près. En procédant de cette manière, on pourra trouver la valeur de  $h$ , non-

\* Ceci est évident, puisque  $X$ , qui marque la profondeur de la plus grande impression faite dans le plan, est égale à la hauteur de l'obstacle, & que  $k$  en représente la largeur,

seulement celle qui correspondra à différentes puissances, mais encore à différentes dimensions, tant en longueur qu'en largeur, du parallépipède, & on en pourra former des Tables qui seront d'un grand usage dans la pratique. Si l'on met un corps mou entre le plan & le parallépipède, de sorte que ce corps, en remplissant la capacité de l'impression, empêche que le parallépipède ne touche au plan; dans ce cas, l'obstacle, ainsi que les aspérités qu'il faut vaincre, se formeront des parties du corps mou, dont la résistance est beaucoup moindre, & par conséquent il faudra une moindre puissance pour la surmonter. Ceci est une conséquence que l'expérience justifie journellement; & avec d'autant plus de précision, qu'on sçait mieux choisir & varier le corps mou qu'on interpose, relativement aux deux corps qui se frottent, selon l'espece & la variété de ceux-ci. Tout cela vient de ce que le corps mou interposé doit seul empêcher le contact des deux corps qui se frottent. Pour les corps légers & polis, l'huile suffit; mais pour les corps fort pesants & raboteux, il est nécessaire d'employer de la graisse, ou du suif, & encore doit-on allier ces substances, & leur donner différentes préparations, selon la nature des différents corps.

COROLLAIRE X.

(398.) L'action peut procéder de deux puissances dont il résulte un mouvement composé dans le parallépipède, l'une étant perpendiculaire au plan, & l'autre lui étant parallèle. Supposons que la puissance  $\alpha$  soit celle qui agit perpendiculairement au plan, avec la vitesse primitive  $U$ , & que la puissance  $\theta$  agisse parallèlement au même plan, avec la vitesse primitive  $V$ ; si l'on substitue, dans l'équation de l'Art. 384,  $\alpha$  en place de  $\alpha \cos \Sigma$ , & si l'on fait  $\Sigma = 0$ , on aura  $\Phi = \frac{i(hh')}{h(h^2+h'^2)} (\frac{1}{2}AU^2 + \alpha(X+Z))$ . Faisant de même, dans l'équation de l'Article 387,  $\theta = \alpha$ ,  $\sin \Sigma = 1$ , &  $U = V$ , on aura  $\Phi = \dots \frac{hh'}{h^2+h'^2} (\frac{1}{2}AV^2 + \theta(x+\zeta))$ .

COROLLAIRE XI.

(399.) Le parallépipède sera donc au point de commencer sa marche, lorsque  $\frac{1}{2}(\frac{1}{2}AU^2 + \alpha(X+Z)) = \frac{1}{2}(\frac{1}{2}AV^2 + \theta(x+\zeta))$ : ou à cause que  $1 : i :: H(X+Z) : h(x+\zeta)$ , lorsque  $\frac{\frac{1}{2}AU^2 + \alpha(X+Z)}{H(X+Z)} = \dots \frac{\frac{1}{2}AV^2 + \theta(x+\zeta)}{h(x+\zeta)}$ .

## COROLLAIRE XII.

(400.) Si l'on avoit  $U=0$ , &  $V=0$ , l'équation deviendrait  $\frac{a}{H}=\frac{1}{\lambda}$ , ou  $\theta=\frac{ha}{H}$ ; c'est-à-dire que la puissance  $a$  qui agit sur le parallépipède perpendiculairement au plan, est à la puissance  $\theta$  qui surmonte le Frottement, comme l'amplitude  $H$  de l'impression, est à l'amplitude  $h$  de l'obstacle & des aspérités: c'est le même résultat que celui qu'on a trouvé ci-dessus (392.).

## COROLLAIRE XIII.

(401.) Si l'on avoit seulement  $U=0$ , on auroit  $\frac{a}{H}=\frac{\frac{1}{2}AV^2+\theta(x+\lambda)}{h(x+\lambda)}$  ou  $\frac{ha}{H}-\frac{AV^2}{2(x+\lambda)}=\theta$ , d'où l'on voit combien, dans ce cas, la puissance  $\theta$ , qui doit vaincre le Frottement, peut être diminuée.

## COROLLAIRE XIV.

(402.) Si l'on avoit donc  $\frac{ha}{H}-\frac{AV^2}{2(x+\lambda)}=0$ , on auroit aussi  $\theta=0$ ; c'est-à-dire que le parallépipède n'auroit pas besoin, pour vaincre le Frottement, de l'action d'une puissance qui agit sur lui parallèlement au plan; il le surmonteroit par l'action que produit la vitesse  $V$ .

## COROLLAIRE XV.

(403.) Pour que le Frottement soit vaincu, & que le parallépipède commence à se mouvoir, il faut donc seulement avoir  $\frac{ha}{H}<\frac{AV^2}{2(x+\lambda)}+\theta$ .

## COROLLAIRE XVI.

(404.) Si le plan étoit horizontal, & si  $a$  étoit la gravité de la masse  $A$ , il seroit nécessaire, pour vaincre le Frottement, qu'on eût  $\frac{h}{H}<\frac{V^2}{64(x+\lambda)}+\frac{1}{a}$ , (52.); ou si l'on avoit  $\theta=0$ , il faudroit avoir  $\frac{h}{H}<\frac{V^2}{64(x+\lambda)}$ ; ou bien, en prenant  $e$  pour la hauteur d'où devrait tomber le corps pour acquérir la vitesse  $V$ , il faudroit avoir  $\frac{h}{H}<\frac{e}{x+\lambda}$ : ou  $\frac{h(x+\lambda)}{H}<e$ , (52.).

## COROLLAIRE XVII.

(405.) Dans les corps durs, la quantité  $h(x+\lambda)$  étant extrêmement petite à l'égard de  $H$ , on voit qu'il ne faut au parallépipède qu'une vitesse primitive très-petite, pour vaincre le Frottement, & se mettre en mouvement.



COROLLAIRE XVIII.

(406.) Si l'on avoit  $V=0$ , la puissance  $\alpha$  étant toujours supposée l'action de la gravité sur la masse  $A$ , il seroit nécessaire d'avoir  $\frac{h}{H} < \frac{1}{\alpha}$  pour que le parallépipède surmontât le Frottement; ou ce qui revient au même, il faudroit que la raison de la gravité à la puissance  $\theta$  qui doit vaincre le Frottement, fût moindre que  $\frac{H}{h}$ .

SCOLIE II.

(407.) Si on consulte les Auteurs qui ont écrit, jusqu'à présent, sur ce sujet, on verra qu'on a généralement cru, & qu'on croit encore que le Frottement est seulement proportionnel à la puissance qui agit sur le parallépipède perpendiculairement au plan, abstraction faite des aspérités. Cette opinion est fondée sur quelques expériences faites par différents Auteurs, particulièrement par M. Amontons, de l'Académie des Sciences de Paris, & par M. Bilfinger. Le premier dit avoir toujours trouvé la puissance  $\theta$ , qui est sur le point de vaincre la résistance du Frottement, égale à la troisième partie de  $\alpha$ , ou de la puissance qui agit sur le parallépipède perpendiculairement au plan; c'est-à-dire,  $\theta = \frac{1}{3}\alpha$ ; mais le second fait seulement  $\theta = \frac{1}{4}\alpha$ . Cette différence dans les résultats auroit dû faire douter que la résistance du Frottement fût seulement proportionnelle à la puissance  $\alpha$ ; mais considérant que les aspérités plus ou moins grandes des plans dont on s'est servi pour faire les expériences, pouvoient être la cause de ces différences, on adopta facilement cette opinion: de sorte qu'il paroît certain que ces déterminations ont été établies en faisant abstraction des aspérités. Mais, dans cette supposition même, ces déterminations ne s'accordent point avec nos formules. Selon ces formules (396.),  $\theta = \frac{X\alpha}{l}$ : par conséquent, selon M. Amontons, on devroit toujours avoir  $\frac{X}{l} = \frac{1}{3}$ ; ou, selon M. Bilfinger,  $\frac{X}{l} = \frac{1}{4}$ ; c'est-à-dire que la profondeur de l'impression devroit être, dans tous les cas, suivant le premier Auteur, la troisième partie de la longueur du parallépipède; & la quatrième partie, suivant le second; conséquence dont l'absurdité est tellement évidente, qu'il n'est pas nécessaire de s'arrêter à la démontrer.

Nous ne devons cependant pas révoquer en doute les expériences faites par ces deux célèbres Auteurs. Tout peut se concilier, en supposant qu'ils ne se soient pas étendus jusqu'à les faire avec différents corps d'une même pesanteur & d'une même amplitude dans leur base,

mais de différentes dimensions en longueur & largeur, & de différentes duretés. Ce soupçon ne paroîtra pas sans fondement, si l'on se rappelle une expérience très-commune. Si un couteau, par exemple, porte sur un plan par son tranchant, & qu'en appuyant sur lui, on veuille le faire mouvoir, dans cette situation, perpendiculairement à son plan, il tend plutôt à s'incliner qu'à se mouvoir, & on a de la peine à le maintenir droit sur le plan. Mais si, au contraire, on veut le faire mouvoir directement dans le sens de son plan, il marche avec très-peu d'effort : ce qui fait voir clairement combien le Frottement est moindre dans ce second cas que dans le premier\*.

Pour nous approcher de ce que les deux Auteurs cités ont établi, d'après leurs expériences, nous devons, au contraire, admettre qu'il existe toujours des aspérités, quelque lisses & polis que puissent être les corps ; & que l'obstacle, sur-tout dans les corps durs, est insensible, ou est presque susceptible d'être négligé. Dans ce cas, on aura (400.)  $\theta = \frac{ha}{H}$  ; ou en substituant (394.) les valeurs de  $H = lk$ , & de  $h = nlk + kx$ , on aura  $\theta = \frac{a(nl+X)}{lk} = \frac{a(nl+X)}{l}$  : de sorte qu'en négligeant la quantité  $X$  qui provient de l'obstacle, comme étant infiniment petite, par rapport à  $nl$ , qui provient des aspérités, on aura  $\theta = na$  ; c'est-à-dire, selon M. Amontons,  $n = \frac{1}{3}$ , & selon M. Bilfinger,  $n = \frac{1}{4}$  : différence qui n'implique alors aucune contradiction, puisque  $n$  exprime la grandeur des aspérités. Ceci prouve combien notre théorie est d'accord avec les expériences ; mais il faut observer que si l'on peut regarder l'obstacle

\* On peut expliquer en cette manière pourquoi le couteau se meut sur le plan, avec plus de facilité, dans la direction de son tranchant, que dans une direction perpendiculaire au plan de sa lame.

La puissance qui surmonte le Frottement, est, d'après ce qui a été dit précédemment,  $t = \frac{a(nl+X)}{l}$  (394 & 398.) ; & comme, dans l'impression que forme le tranchant du couteau sur le plan, les aspérités sont nulles à l'égard de l'obstacle qui en résulte, on a  $n = 0$ , & par conséquent  $t = \frac{aX}{l}$  : donc plus la longueur  $l$  de l'impression sera grande, plus la quantité  $\frac{aX}{l}$ , ou son égale  $t$ , sera petite. Mais lorsqu'on veut que le couteau se meuve perpendiculairement au plan de sa lame, la longueur de l'impression est alors  $= t$  (394.) ; quantité plus petite que  $l$ , qui en exprime la largeur : donc, dans ce cas, on a  $\frac{aX}{k} > \frac{aX}{l}$ , qui est la puissance nécessaire pour surmonter le frottement dans le premier cas. Donc la puissance nécessaire pour faire mouvoir le couteau dans une direction perpendiculaire au plan de sa lame, doit être plus grande que celle qu'il faut employer pour le faire mouvoir dans la direction de son tranchant. On remarquera que quand on parle ici de la longueur de l'impression, on n'entend pas parler de la quantité  $X$ , mais de la quantité  $l$ , qui est la longueur de l'amplitude de l'impression, prise dans la direction du mouvement du corps sur le plan, suivant ce que l'Auteur a établi, Art. 394.

comme nul dans les corps très-durs, on ne peut faire cette supposition lorsqu'il s'agit de corps mous, ou qui ne sont pas extrêmement durs. Dans ces cas, loin que cette supposition soit légitime, ce sont, au contraire, les aspérités qu'on doit supposer comme nulles, par rapport à l'obstacle, & par conséquent le parallélépipède éprouvera moins de résistance, en se mouvant dans une direction perpendiculaire à son plus petit côté, que s'il se meut dans une direction perpendiculaire à son plus grand côté.

*DES EFFETS qui ont lieu après que la résistance du Frottement est vaincue.*

PROPOSITION LII.

(408.) Trouver la relation entre la vitesse  $u$ , & l'espace parcouru par le corps A.

On a déjà vu (389.) que toutes les fois qu'on aura  $\Phi > \phi$ , le parallélépipède se mettra en mouvement. On a encore vu (383.), que, si dans le même temps, la puissance  $\theta$ , ou  $a \sin \Sigma$  qui agit sur le parallélépipède parallèlement au plan, est plus grande que la force de résistance de l'obstacle & des aspérités, il continuera de se mouvoir, sans qu'il y ait aucune limite à son mouvement; & que le Frottement sera constant pendant la durée du mouvement, à cause que l'amplitude de l'obstacle & des aspérités ne reçoit aucune augmentation (391.)\*. D'après tout ceci, la vitesse correspondante sera

(278.)  $u = \left( U^2 + \frac{a(x+z)}{\frac{1}{2}A} - \frac{\int DH dx}{\frac{1}{2}A} \right)^{\frac{1}{2}}$ , ou, en substituant  $\theta$  pour  $a$ , &  $h$  pour  $H$ , on aura  $u = \left( U^2 + \frac{2\theta(x+z)}{A} - \frac{2Dhx}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ ; mais, dans le cas présent,  $z = 0$  par rapport à  $x$ , cette expression devient donc  $u = \left( U^2 + \frac{2\theta x}{A} - \frac{2Dhx}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ ,  $U$  désignant la vitesse primitive qu'avoit le corps lorsqu'il a surmonté le Frottement.

COROLLAIRE I.

(409.) S'il n'y avoit qu'une seule & unique puissance  $a$ , qui animât le parallélépipède, il seroit nécessaire de mettre  $a \sin \Sigma$  pour  $\theta$ , & l'on auroit  $u = \left( U^2 + \frac{2ax \sin \Sigma}{A} - \frac{2Dhx}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

---

\* Puisque (391.) les quantités  $h$  &  $h'$  disparaissent dans la supposition de  $\Phi = \phi$ , elles disparaîtront également lorsque  $\Phi > \phi$ ; ce qui fait voir que ces quantités  $h$  &  $h'$  sont constantes. En outre, il ne faut pas oublier que l'Auteur a supposé la dureté constante dans les formules de la percussion, qu'il applique ici à la théorie du Frottement.

## COROLLAIRE II.

(410.) Comme de la supposition de  $z=0$ , il résulte que  $D'$  doit être comme infini par rapport à  $D$ , on aura (253.) la force de l'obstacle & des aspérités  $\varphi = \frac{DhD'h'}{Dh+D'h'} = Dh$  : on pourra donc substituer  $\varphi$  à la place de  $Dh$ , & on aura encore . . . . . ,  
 $u = \left( U^2 + \frac{2^{\theta}x}{A} - \frac{2^{\varphi}x}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ ; & dans le cas où il n'y auroit que la puissance  $\alpha$  qui animât le parallépipède, on auroit  $u = \left( U^2 + \frac{2\alpha x \sin \Sigma}{A} - \frac{2^{\varphi}x}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

## COROLLAIRE III.

(411.) Pour que le parallépipède s'arrête dans le cours de son mouvement, il faut que  $u=0$  : donc, pour ce cas, on aura  $U^2 + \frac{2^{\theta}x}{A} - \frac{2^{\varphi}x}{A} = 0$ ; ou  $U^2 = \frac{2^{\varphi}x}{A} (Dh - \theta) = \frac{2^{\varphi}x}{A} (\varphi - \theta)$ . D'où l'on voit clairement que, pour que le parallépipède s'arrête, il faut qu'on ait  $\varphi = Dh > \theta$ ; sans cela,  $\varphi - \theta$  seroit négatif, & par conséquent  $U$  imaginaire, ce qui est contre la supposition; ou bien  $\varphi - \theta$  seroit  $=0$ , & par conséquent aussi  $U=0$ , ce qui est pareillement contre la supposition.

## COROLLAIRE IV.

(412.) Le point dans lequel s'arrêtera le parallépipède, sera donc celui où l'on aura  $x = \frac{AU^2}{2(Dh-\theta)} = \frac{AU^2}{2(\varphi-\theta)}$ .

## PROPOSITION LIII.

(413.) Trouver le rapport entre l'espace parcouru par le corps  $A$ , & sa vitesse.

L'équation qui correspond à ce cas, est (300.)  $x+z = \frac{\frac{1}{2}A(U^2-u^2)}{\pi+\alpha}$ , laquelle se réduit à  $x = \frac{A(U^2-u^2)}{2(\varphi-\theta)} = \frac{A(U^2-u^2)}{2(Dh-\theta)}$ , en substituant  $\varphi$  à la place de  $\pi$ , &  $\theta$  à celle de  $\alpha$ , & faisant de plus  $z=0$ ; & si l'on avoit  $\theta > \varphi$ , cette équation seroit  $x = \frac{A(u^2-U^2)}{2(\theta-\varphi)} = \frac{A(u^2-U^2)}{2(\theta-Dh)}$ .\*

\* Ces secondes expressions que l'Auteur donne pour le cas où la puissance  $\theta$  qui anime le corps sur le plan, est plus grande que la résistance  $\varphi$  qu'il doit vaincre, ne nous paroissent pas absolument essentielles; les premières nous semblent suffisantes pour ce qu'il a dessein d'exprimer dans ce moment. Car puisque le corps éprouve, dans son mouvement sur la surface, une résistance moindre que la puissance qui l'anime, la vitesse ira en augmentant; & à quelque instant que ce soit de la marche du corps, la vitesse  $u$  sera plus grande que la vitesse primitive  $U$ ; & alors  $U^2-u^2$  est une quantité négative. Mais, dans ce même cas,  $\varphi-\theta$  est aussi négative: donc  $x$  sera positive, & aura la même valeur que celle qu'on obtient des secondes expressions; les premières

COROLLAIRE

C O R O L L A I R E.

(414.) Dans le cas où  $x$  parvient à sa plus grande valeur; c'est-à-dire, lorsqu'il représente le plus grand espace; on aura  $u=0^*$ , & par conséquent  $x = \frac{AU^2}{2(\varphi-\theta)} = \frac{AU^2}{2(Dh-\theta)}$ , comme on l'a trouvé ci-devant (412.).

P R O P O S I T I O N L I V.

(415.) Trouver la relation entre le temps  $t$  de la durée du mouvement du corps A, & l'espace qu'il a parcouru.

L'équation (258.)  $dt = \frac{dx+dz}{u-v}$  se réduit, dans ce cas où  $z=0$ , &  $v=0$ , à  $dt = \frac{dx}{u}$ ; substituant, dans cette équation, la valeur de  $u$  trouvée, (408.), on aura  $dt = \frac{dx}{(U^2 + \frac{2\theta x}{A} - \frac{2Dh x}{A})^{\frac{1}{2}}}$ ; d'où l'on tire,

$$\text{en intégrant, } t = \frac{(A^2 U^2 + 2Ax(\theta - Dh))^{\frac{1}{2}} - AU}{\theta - Dh} = \frac{(A^2 U^2 + 2Ax(\theta - \varphi))^{\frac{1}{2}} - AU}{\theta - \varphi} **.$$

conviennent donc aussi bien au cas où  $\theta > \varphi$ , qu'à ceux où  $\theta$  est  $=$ , ou  $< \varphi$  (383.). On ne doit pas perdre de vue ce qui a été dit dans l'Art. 387, & *ju note*, que, dans cette Proposition, aussi bien que dans la précédente,  $x$  marque la profondeur de l'impression faite dans l'obstacle, & par conséquent l'espace parcouru par le parallépipède le long du plan, puisque  $z$  est supposé  $= 0$ .

\* Cela s'apercevra facilement, si l'on fait attention que, pour que  $x$  soit le plus grand qu'il est possible, il faut que sa valeur  $\frac{A(U^2 - u^2)}{2(\varphi - \theta)}$  soit aussi la plus grande qu'il est possible; mais, pour cela, il faut que  $u=0$ , puisque toutes les autres quantités qui entrent dans cette expression, sont constantes (386). On remarquera qu'il faut, pour ce cas, que  $\varphi > \theta$ ; car autrement il n'y aurait point de limite pour  $x$  (302 & 303.).

\*\* Pour trouver cette intégrale, je mets la valeur de  $dt$  sous cette forme,  $dt = \dots$  :  $dx (U^2 + (\frac{2\theta - 2Dh}{A})x)^{-\frac{1}{2}}$ ; je fais  $U^2 + (\frac{2\theta - 2Dh}{A})x = y$ , d'où je tire  $x = \frac{Ay - AU^2}{2\theta - 2Dh}$ , & par conséquent  $dx = \frac{A dy}{2\theta - 2Dh}$ . Substituant maintenant ces quantités en place de leurs

correspondantes, j'ai  $dt = \frac{A dy}{2\theta - 2Dh} y^{-\frac{1}{2}} = \frac{A y^{-\frac{1}{2}} dy}{2\theta - 2Dh}$ , & en intégrant  $t = \frac{A y^{\frac{1}{2}}}{\theta - Dh} + C$ ;

mettant pour  $y^{\frac{1}{2}}$  sa valeur  $(U^2 + (\frac{2\theta - 2Dh}{A})x)^{\frac{1}{2}}$ , on trouve  $t = \frac{A(U^2 + (\frac{2\theta - 2Dh}{A})x)^{\frac{1}{2}}}{\theta - Dh} + C = \frac{(A^2 U^2 + 2Ax(\theta - Dh))^{\frac{1}{2}}}{\theta - Dh} + C$ .

Pour trouver la valeur de la constante  $C$ , je remarque que cette intégrale doit être zéro au commencement de l'action, ou lorsque  $x=0$ ; or si l'on élève tout le numérateur de la valeur de  $t$  à la puissance  $\frac{1}{2}$ , le premier terme sera  $AU$ , & tous les autres seront affectés de  $x$ ; donc ils s'évanouiront tous, à l'exception du premier, par la supposition de  $x=0$ . On a donc  $\frac{AU}{\theta - Dh} + C = 0$ , ou  $C = -\frac{AU}{\theta - Dh}$ . Substituant cette valeur de  $C$  dans celle de  $t$ , on trouve précisément l'expression donnée par l'Auteur.



## COROLLAIRE.

(416.) Pour le cas du plus grand espace parcouru, dans lequel on a  $Dh > \theta$ , ou  $\varphi > \theta$ , nous avons trouvé (412 & 414.)  $x = \dots$   
 $\frac{AU^2}{2(Dh-\theta)} = \frac{AU^2}{2(\varphi-\theta)}$  : cette valeur étant substituée dans l'équation précédente, donnera, pour le temps dans lequel le corps parcourt le plus grand espace,  $t = \frac{AU}{Dh-\theta} = \frac{AU}{\varphi-\theta}$ .

## PROPOSITION LV.

(417.) Trouver la relation entre l'espace  $x$  que parcourra le corps A, & le temps  $t$ .

Multipliant l'équation précédente  $t = \frac{(A^2U^2 + 2Ax(\theta-\varphi))^{\frac{1}{2}} - AU}{\theta-\varphi}$  par  $\theta-\varphi$ , ajoutant  $AU$  de part & d'autre, & quarrant, il en résulte  $A^2U^2 + 2AUt(\theta-\varphi) + t^2(\theta-\varphi)^2 = A^2U^2 + 2Ax(\theta-\varphi)$  : d'où l'on tire, en soustrayant de part & d'autre  $A^2U^2$ , & en divisant par  $2A(\theta-\varphi)$ ,  $x = Ut + \frac{t^2(\theta-\varphi)}{2A} = Ut + \frac{t^2(\theta-Dh)}{2A}$ .

## PROPOSITION LVI.

(418.) Trouver le temps  $t$  qu'emploie le corps A dans son mouvement, par sa relation avec la vitesse.

L'équation qui correspond à ce cas est (343.)  $t = \frac{A(u-U)}{\alpha-\varphi}$ . Substituant  $\theta$  pour  $\alpha$ , &  $\varphi$  pour  $\pi$ , elle devient  $t = \frac{A(u-U)}{\theta-\varphi}$ .

## COROLLAIRE.

(419.) Dans le cas de la plus grande impression, ou du plus grand espace parcouru, on aura  $t = \frac{AU}{\varphi-\theta}$ .

## PROPOSITION LVII.

(420.) Trouver la vitesse qu'aura le corps A, par sa relation avec le temps de la durée du mouvement.

Multipliant par  $\theta-\varphi$ , l'équation  $t = \frac{A(u-U)}{\theta-\varphi}$ , divisant par  $A$ , & ajoutant  $U$  de part & d'autre, on aura  $u = U + \frac{t(\theta-\varphi)}{A}$ .

## COROLLAIRE.

(421.) Supposons que le parallépipède  $A$  descende le long du plan, par la seule action de la gravité  $\alpha$ ; que  $n$  soit un nombre quelconque, de sorte qu'on ait  $\alpha \sin \Sigma - \varphi = \theta - \varphi = n\alpha$ ; nous aurons

$u = U \pm \frac{nat}{A}$  : mais (52.)  $A = \frac{1}{3}a$  ; donc  $u = U \pm 32nt$  \*.

## S C O L I E.

(422.) Dans le volume des *Mémoires de l'Académie Royale de Berlin*, de l'année 1748, on trouve un Mémoire de *Léonard Euler*, sur la manière dont on peut concevoir la résistance du Frottement. Ce Sçavant conclut que cette résistance est moindre dans le cas du mouvement que dans celui de l'équilibre; ce qui est absolument contraire à nos résultats. Pour concevoir & rendre raison de cette différence, il suffira de dire que ce sçavant Auteur ne développe point, dans la théorie qu'il expose, ce en quoi il fait consister le Frottement; il dit seulement ce qui peut servir à en concevoir les effets. Il suppose qu'il provient uniquement des aspérités du plan & du parallépipède; & en aucune manière de l'obstacle *FI*, que nous avons déjà vu avoir nécessairement lieu, en vertu de la puissance perpendiculaire  $a \cos \Sigma$ , sur le même parallépipède. Il suppose encore que les aspérités du parallépipède & du plan sont autant de petits plans inclinés, ou autant de dents semblables, afin que les dents du plan puissent s'engrener, ou s'ajuster parfaitement, avec celles du parallépipède. Dans cette supposition, il est clair que la puissance qui agit sur le parallépipède, étant d'une grandeur suffisante, obligera ce corps, ou ses petites dents à ramper le long de celles du plan, jusqu'à ce qu'elles se soutiennent sommets contre sommets. Ce point étant passé, elles s'engreneront de nouveau, par la chute du parallépipède, avec les dents suivantes, chacune avec sa correspondante: après quoi elles recommenceront à s'élever; & continuant ainsi, le Frottement se fera, comme on voit, par sauts d'une dent à l'autre; de sorte que la première fois que les dents du parallépipède montent le long de celles du plan, c'est alors qu'on éprouve le Frottement total; & les chûtes étant une action opposée, ou négative, le premier Frottement, qui est celui qui a lieu dans le cas d'équilibre, est diminué. Cette façon de considérer le Frottement peut être propre à en faire concevoir facilement les effets; mais on apperçoit en même temps ses inconvénients, & les fortes objec-

---

\* Plusieurs Lecteurs n'appercevront peut-être pas tout d'un coup pourquoi l'Auteur emploie ici le double signe dans l'équation  $u = U \pm \frac{nat}{A}$ : mais la difficulté disparaîtra, si l'on considère qu'il a voulu réunir dans cette équation le cas où la force  $\phi$  de l'obstacle & des aspérités excède la puissance agissante, cas où la quantité  $\phi - \phi$  qu'il a représentée par  $na$ , est négative. Ainsi, sous cette forme, l'équation convient à tous les cas; on voit que  $u$  peut être positif, puis égal à zéro, & ensuite négatif (383.).

PLANC. II.

tions qu'on peut élever contre elle. Les dents du parallépipède ne peuvent absolument point monter le long de celles du plan, & parvenir au point d'être sommets contre sommets, ni même proches de cette situation, sans qu'il ne se soit fait une impression réciproque dans ces mêmes dents, & par conséquent qu'il ne se soit formé un nouvel obstacle à vaincre, sans que jamais il puisse arriver que cet obstacle soit nul, & qu'il puisse y avoir de chute; & par la même raison, il ne peut y avoir de diminution dans le Frottement, dans le cas du mouvement.

Une expérience, dit le même sçavant Auteur, favorise cette détermination; la voici. Il ne peut jamais arriver que le parallépipède se meuve sur le plan, avec beaucoup de lenteur, quelque soin qu'on apporte à ne donner au plan que l'inclinaison nécessaire pour mettre le parallépipède en mouvement. Il dit, au contraire, qu'une fois qu'il a commencé à se mouvoir, son mouvement s'accélère avec une grande rapidité, & que, par conséquent, il faut que le Frottement diminue par le mouvement; mais on va voir qu'il n'est point d'expérience qui s'accorde plus parfaitement avec notre théorie.

L'équation  $u = U \pm 32nt$ , est celle qui correspond précisément au cas dont il est ici question. Si nous faisons  $n = \frac{1}{2}$ , elle deviendra  $u = U \pm t$ ; & si l'on élève le plan avec toute la lenteur possible, & qu'on fasse, en conséquence,  $U = 0$ , il restera cependant encore  $u = t$ ; c'est-à-dire que la vitesse  $u$  que prendra le corps  $A$ , lors même qu'on ne donne au plan que l'inclinaison nécessaire pour qu'il le mette en mouvement, sera encore d'autant de pieds par seconde, qu'il y a de secondes dans le temps  $t$ : en sorte qu'à la fin de la première seconde de temps, il marchera déjà avec une vitesse d'un pied par seconde; & à la fin des deux premières secondes de temps, sa vitesse sera de deux pieds par seconde, & ainsi de suite.

Fig. 37.

Il ne faut maintenant que faire voir qu'en supposant  $n = \frac{1}{2}$ , on ne suppose dans le plan  $BE$  qu'un mouvement très-petit; c'est-à-dire que l'angle  $BEL = \Sigma$  n'est augmenté que d'une très-petite quantité, l'inclinaison du plan étant déjà supposée telle que le corps soit sur le point de se mettre en mouvement; auquel cas on a  $a \sin \Sigma = \phi$ .

Supposons maintenant qu'on augmente l'angle  $BEL$  d'inclinaison d'une différentielle  $d\Sigma$ ; c'est-à-dire qu'il devienne  $\Sigma + d\Sigma$ : le sinus de cet angle  $BEL$  sera  $\sin \Sigma + d\Sigma \cos \Sigma$ , & son cosinus  $\cos \Sigma - d\Sigma \sin \Sigma$ . La puissance qui anime le corps parallèlement au plan sera, dans ce second cas,  $a \sin \Sigma + ad\Sigma \cos \Sigma$ ; par conséquent plus grande que celle du premier cas de  $ad\Sigma \cos \Sigma$ . On aura

pareillement la puissance qui l'anime perpendiculairement  $= a \cos \Sigma - ad \Sigma \sin \Sigma$ . La puissance capable de vaincre le Frottement dans ce second cas, est (392.)  $= \frac{ha \cos \Sigma}{H} - \frac{had \Sigma \sin \Sigma}{H}$ . L'amplitude  $h$  est comme la largeur du parallépipède, multipliée par la profondeur de l'impression : mais la première quantité étant constante,  $h$  sera comme la profondeur de l'impression ; c'est-à-dire (398 & 400.) comme la puissance  $a \cos \Sigma - ad \Sigma \sin \Sigma$ . Donc la puissance, qui est capable de vaincre le Frottement dans ce second cas, sera comme . . . . .  $\frac{a^2}{H} (\cos \Sigma - d \Sigma \sin \Sigma)^2$ , ou comme  $\frac{a^2}{H} (\cos^2 \Sigma - 2d \Sigma \cos \Sigma \sin \Sigma)$  ; & dans le premier cas, ou  $d \Sigma = 0$ , comme  $\frac{a^2}{H} \cos^2 \Sigma$ . La puissance du second cas sera donc moindre que celle du premier de . . .  $\frac{a^2}{H} (2d \Sigma \cos \Sigma \sin \Sigma)$  ; & la puissance totale du premier cas, sera à cette différence, comme  $\cos^2 \Sigma$  est à  $2d \Sigma \cos \Sigma \sin \Sigma$ . Or la puissance primitive totale est  $= a \sin \Sigma$  : donc la différence sera  $= \frac{2ad \Sigma \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma}$ . L'augmentation de la puissance qui anime le corps parallèlement au plan, est  $= ad \Sigma \cos \Sigma$ , & la diminution de celle qui surmonte le Frottement,  $= \frac{2ad \Sigma \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma}$  : donc on aura, pour le second cas,  $a \sin \Sigma - \varphi = na = ad \Sigma \cos \Sigma + \frac{2ad \Sigma \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma}$ , ou  $n = \frac{1}{1} = \frac{d \Sigma}{\cos \Sigma} (1 + \sin \Sigma^2)$  \*. Substituant maintenant, d'après M. Bilfinger  $\frac{\sin \Sigma}{\cos \Sigma} = \frac{1}{4}$ , on aura  $\frac{1}{1} = \frac{d \Sigma (1 + \frac{1}{16})}{4 \sqrt{\frac{1}{17}}}$ , &  $d \Sigma = \frac{\sqrt{17}}{144}$ . Or le rayon d'un cercle étant égal à l'unité, la demi-

---

\* La puissance primitive totale qui animoit le corps parallèlement au plan, étoit  $= a \sin \Sigma$  ; mais ayant reçu une augmentation de  $ad \Sigma \cos \Sigma$ , elle est donc maintenant  $= a \sin \Sigma + ad \Sigma \cos \Sigma = \varphi$ . Pareillement, puisque la puissance  $\varphi$ , qui surmonte le frottement, a reçu une diminution de  $\frac{2ad \Sigma \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma}$ , & que, dans le premier cas,  $\varphi = a \sin \Sigma$ , par l'hypothèse, on aura donc, dans le second,  $\varphi = a \sin \Sigma - \frac{2ad \Sigma \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma}$  ; & par conséquent  $\varphi - \varphi = na$  (421.)  $= ad \Sigma \cos \Sigma + \frac{2ad \Sigma \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma}$ , d'où l'on tire  $n = d \Sigma \left( \cos \Sigma + \frac{2 \sin \Sigma^2}{\cos \Sigma} \right)$ . Multipliant le second facteur par  $\cos \Sigma$ , & divisant le premier par la même quantité, on a  $n = \frac{d \Sigma}{\cos \Sigma} (\cos^2 \Sigma + 2 \sin \Sigma^2) = \frac{d \Sigma}{\cos \Sigma} (\cos^2 \Sigma + \sin \Sigma^2 + \sin \Sigma^2)$  : mais  $\cos^2 \Sigma + \sin \Sigma^2 = 1$ . Donc  $n = \frac{d \Sigma}{\cos \Sigma} (1 + \sin \Sigma^2)$ . Quant aux substitutions numériques, il ne peut y avoir de difficulté ; car puisque  $\frac{\sin \Sigma}{\cos \Sigma} = \frac{1}{4}$ , il s'ensuit que  $\sin \Sigma = \frac{\cos \Sigma}{4}$ , &  $\sin \Sigma^2 = \frac{\cos^2 \Sigma}{16}$  ; mais  $\cos^2 \Sigma = 1 - \sin \Sigma^2$  : donc  $\sin \Sigma^2 = \frac{1 - \sin \Sigma^2}{16}$ , d'où l'on tire  $\sin \Sigma^2 = \frac{1}{17}$ , & par conséquent  $\sin \Sigma = \sqrt{\frac{1}{17}}$ , &  $\cos \Sigma = 4 \sqrt{\frac{1}{17}}$ . Substituant ces quantités dans la valeur de  $n$ , on a l'expression même de l'Auteur : d'où l'on conclura la valeur de  $d \Sigma$  par les règles ordinaires de l'Algebre & de l'Arithmétique.

circonférence est  $= 3,14$ , le degré  $= \frac{3,14}{180}$ , & la minute  $= \frac{3,14}{60.180}$ .  
 Nommant donc  $m$  le nombre des minutes contenu dans  $d\Sigma$ , nous aurons  $\frac{3,14.m}{60.180} = \frac{\sqrt{17}}{144}$ , &  $m = \frac{75\sqrt{17}}{3,14} = 98\frac{1}{2}$ ; c'est-à-dire que le nombre  $m$  de minutes, qui exprime le mouvement qu'il faut donner au plan, est de  $98\frac{1}{2}$ . Donc, en augmentant l'inclinaison du plan seulement de  $1^{\circ} 38\frac{1}{2}'$  en sus de celle qu'il a, lorsque le corps  $A$  se maintient encore sur le plan sans se mouvoir, alors il commencera sa course, en accélérant sa vitesse de manière qu'on ait au moins  $u=t$ : ce qui prouve, comme nous l'avons dit, la conformité de notre théorie avec la pratique.

## CHAPITRE IX.

### *De l'effet du Frottement dans les Machines simples.*

#### DÉFINITION XLVI.

(423.) **O**N appelle Machine tout instrument propre à faciliter le mouvement des corps.

#### DÉFINITION XLVII.

(424.) Les Machines se divisent en simples & en composées; les Machines composées sont celles dans la composition desquelles il entre deux, ou un plus grand nombre de machines simples. Les simples sont le *Levier*, le *Plan incliné*, le *Coin*, la *Vis*, le *Treuil*, ou *Cabestan*, & la *Poulie*.

#### S C O L I E.

(425.) On a déjà parlé du *Levier* à la fin du Chapitre IV. Il n'y a point de *Frottement* dans cette Machine, parce qu'elle n'a aucune de ses parties qui se meuve étant posée sur une surface. Tout le Chapitre VII a été presque employé au *Plan incliné*, & il nous a servi d'exemple pour déterminer le *Frottement*: mais, comme nous avons seulement considéré le cas où le corps  $A$  est déterminé à descendre, il nous reste à présent à résoudre celui dans lequel il monte, & à examiner le mouvement de rotation qui peut avoir lieu, à cause du *Frottement*.

### *DU PLAN INCLINÉ.*

#### DÉFINITION XLVIII.

(426.) On appelle *Plan incliné*, un Plan qui n'est ni perpendicu-



laire, ni parallèle à l'horison : si  $LE$  représente l'horison,  $BE$  sera un Plan incliné,

PLANC. II.

FIG. 37.

SCOLIE.

(427.) Le corps  $A$  qui est placé sur un Plan incliné, est déjà animé par une puissance qui agit sur lui ; cette puissance est la gravité qui agit suivant la direction verticale  $AD$ . L'action de cette puissance peut bien, comme nous l'avons déjà dit, faire descendre le corps, mais elle ne peut le faire monter. Pour produire ce dernier effet, il faut une autre puissance qui agisse sur le corps dans la direction  $EB$ , & qui soit non-seulement plus grande que la puissance  $a \sin \Sigma$ , qui est dirigée suivant  $BE$ , mais plus grande que cette puissance jointe à la résistance du Frottement ; puisque toutes les deux s'opposent au mouvement du corps suivant  $EB$ . Dans le Chapitre précédent, nous avons exprimé les puissances qui doivent vaincre le Frottement par  $a \sin \Sigma$  & par  $\theta$ , la première expression pour le cas où il n'y a pas d'autre puissance qui agisse sur le corps  $A$ , suivant la direction  $AD$ , que la puissance  $a$  ; & la seconde pour désigner la résultante quelconque qui agit pour mouvoir le parallélépipède suivant  $BE$ , laquelle est la même que  $a \sin \Sigma$  dans le premier cas. Ensorte que connoissant, de quelque manière que ce soit, la résultante de la puissance, ou des puissances, dont l'action est dirigée suivant  $BE$ , ou  $EB$  ; & celle de la puissance, ou des puissances qui agissent dans la direction  $AH$  ; les valeurs de ces résultantes étant substituées, dans les formules, en place de celles dont on a fait usage dans les exemples où il s'agissoit de surmonter le Frottement ; on résoudra tous les cas du mouvement du corps  $A$  suivant  $BE$ .

PROPOSITION LVIII.

(428.) Trouver la puissance nécessaire pour vaincre le Frottement, & faire monter un parallélépipède sur un Plan incliné.

Nous avons déjà vu (392.), que, pour vaincre le Frottement sur un Plan incliné, dans le cas où  $U$  est  $= 0$ , il faut avoir  $a \sin \Sigma = \frac{ah \cos \Sigma}{H}$ ,  $\Sigma$  désignant l'angle  $HAD$ , ou  $BEL$  ;  $a$  la puissance unique qui anime le parallélépipède suivant  $AD$  ;  $a \sin \Sigma$ , celle qui l'anime suivant  $BE$  ; &  $a \cos \Sigma$ , celle qui l'anime suivant  $AH$ . Qu'une puissance  $\theta$  agisse maintenant sur le parallélépipède suivant  $EB$ , nous aurons  $\theta - a \sin \Sigma$  pour l'expression de la puissance résultante suivant  $EB$ , laquelle étant substituée, dans l'équation précédente, en

place de  $a \sin \Sigma$ , nous aurons, pour le cas du Frottement surmonté, ou pour le cas où le parallélipède est sur le point de monter le long du Plan incliné,  $\theta - a \sin \Sigma = \frac{ah \cos \Sigma}{H}$ , d'où l'on tire  $\theta = \frac{a(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)}{H}$ .

## COROLLAIRE I.

(429.) Si l'on avoit  $\sin \Sigma + \frac{h}{H} \cos \Sigma < 1$ , on auroit aussi  $\theta < a$ , & par conséquent il ne seroit pas nécessaire d'une si grande force pour faire monter le parallélipède le long du plan, que pour l'élever verticalement : le Plan incliné facilitera, dans ce cas, l'opération ; & c'est pour cela qu'il est compté au nombre des Machines.

## COROLLAIRE II.

(430.) Si l'on avoit  $\sin \Sigma = 0$  ; ou, ce qui revient au même, si le plan étoit horizontal, il resteroit  $\theta = \frac{ah}{H}$ , ou  $\frac{\theta}{a} = \frac{h}{H}$  : en sorte que plus  $h$  sera petit par rapport à  $H$ , plus  $\theta$  sera petit par rapport à  $a$ .

## COROLLAIRE III.

(431.) Comme on peut faire  $h$  presque infiniment moindre que  $H$ , soit en diminuant la grandeur & le nombre des aspérités, soit en interposant un corps étranger entre le plan & le parallélipède, la puissance nécessaire pour mouvoir le parallélipède horizontalement, peut être presque infiniment plus petite que  $a$  ; mais elle ne peut jamais devenir égale à zéro, à moins qu'on n'ait  $h = 0$  : ce qui est impossible dans la pratique.

## COROLLAIRE IV.

(432.) Si l'on avoit  $\sin \Sigma = 1$  ; ou, ce qui est la même chose, si le plan étoit vertical, ou s'il s'agissoit d'élever le parallélipède sans le secours du Plan incliné, il resteroit  $\theta = a$  : de sorte qu'il est toujours nécessaire, dans ce cas, d'employer une puissance égale au poids du corps qu'on veut élever.

## COROLLAIRE V.

(433.) Si nous substituons dans la formule  $\theta = \frac{a(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)}{H}$ , les valeurs de  $H = lk$ , de  $h = nlk + kX$ , trouvées, Art. 394, il en résultera  $\theta = a (\sin \Sigma + n \cos \Sigma + \frac{X}{l} \cos \Sigma)$  ;  $n$  marquant un nombre quelconque qui dépend de la grandeur des aspérités ;  $l$  la longueur du parallélipède, &  $X$  la profondeur de l'impression que celui-ci fait dans le plan.

COROLLAIRE

COROLLAIRE VI.

(434.) Si l'on avoit  $X=0$ ; ou, ce qui est la même chose, si le plan étoit très-dur, de sorte qu'il ne se fît en lui aucune impression sensible, on auroit  $\theta = a(\sin \Sigma + n \cos \Sigma)$ .

COROLLAIRE VII.

(435.) Dans le cas où  $\theta$  a sa plus grande valeur, ou est un *maximum*, on a  $d\theta = a(d\Sigma \cos \Sigma - n d\Sigma \sin \Sigma) = 0$ ; ou  $\sin \Sigma = \left(\frac{1}{1+n^2}\right)^{\frac{1}{2}}$ ; \* d'où l'on apperçoit une singularité qui pourra paroître assez étrange, qui est que la force qu'on doit employer pour élever le corps verticalement, ne soit pas la plus grande; mais celle qu'il faudroit employer pour l'élever le long d'un Plan incliné, dans lequel on auroit  $\sin \Sigma = \left(\frac{1}{1+n^2}\right)^{\frac{1}{2}}$ .

COROLLAIRE VIII.

(436.) Si l'on substitue cette valeur dans  $\theta = a(\sin \Sigma + n \cos \Sigma)$ , on aura la plus grande force  $\theta = a\sqrt{1+n^2}$ ; force qui est d'autant plus grande que  $a$ , à proportion que  $n$ , ou les aspérités sont plus grandes.

COROLLAIRE IX.

(437.) La formule ne donne pas la moindre valeur  $\theta$ , à moins que  $\sin \Sigma$  ne soit négatif: de sorte que la puissance  $\theta$  diminue toujours à mesure que  $\sin \Sigma$  diminue; & ce sinus devenant ensuite négatif, on a  $a(-\sin \Sigma + n\sqrt{1-\sin^2 \Sigma}) = 0$ , ou  $-\sin \Sigma = n\left(\frac{1}{1+n^2}\right)^{\frac{1}{2}}$ , lorsque  $\theta$  est zéro.

PROPOSITION LIX.

(438.) Trouver la relation entre la puissance  $\lambda$  & la vitesse  $u$  avec

---

\* Car de l'équation  $a(d\Sigma \cos \Sigma - n d\Sigma \sin \Sigma) = 0$ , on tire, en divisant par  $a d\Sigma$ , & en transposant  $n \sin \Sigma = \cos \Sigma = (1 - \sin^2 \Sigma)^{\frac{1}{2}}$ ; donc, en quarrant,  $n^2 \sin^2 \Sigma = 1 - \sin^2 \Sigma$ , & par conséquent  $\sin \Sigma = \left(\frac{1}{1+n^2}\right)^{\frac{1}{2}}$ . En substituant cette valeur de  $\sin \Sigma$  dans celle de  $\cos \Sigma$ , on trouvera  $\cos \Sigma = n\left(\frac{1}{1+n^2}\right)^{\frac{1}{2}}$ . Quant à la conséquence que ce Corollaire fournit, nous ne connoissons aucune expérience qui puisse la justifier: cependant on se convaincra aisément de son évidence, en considérant que lorsque le Plan incliné est très-proche de la situation verticale, la puissance  $\theta$  qui tire le corps parallèlement au plan est à très-peu près égale à la puissance  $a$  qu'il faudroit employer pour l'élever verticalement; & que si, dans ce cas,  $n$  est d'une grandeur sensible; c'est-à-dire, si la grandeur des aspérités n'est pas susceptible d'être négligée, il peut arriver que  $\theta$  doive être alors plus grand que  $a$ . Si l'on pouvoit avoir  $n=0$ , ce qui auroit lieu, si le plan & le parallépipède étoient infiniment lisses, on auroit alors  $\sin \Sigma = 1$ , &  $\theta = a$  (432.).

laquelle on veut que le parallépipède s'élève par le Plan incliné.

Par ce que nous avons démontré (409.), on a trouvé . . . . .  
 $u = \left( U^2 + \frac{2ax \sin \Sigma}{A} - \frac{2Dhx}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ ;  $a \sin \Sigma$  marquant la puissance qui anime le parallépipède parallèlement au plan. Substituant maintenant à la place de  $a \sin \Sigma$ , l'expression  $\lambda - a \sin \Sigma$ , on aura  $u = \dots$   
 $\left( U^2 + \frac{2x(\lambda - a \sin \Sigma)}{A} - \frac{2Dhx}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ ,  $U$  exprimant la vitesse acquise par le parallépipède, au moment qu'il est sur le point de vaincre la force  $\phi$  de l'obstacle & des aspérités.

### COROLLAIRE I.

(439.) Cette force  $\phi$  a été trouvée (410.)  $= Dh$ ; on aura donc aussi  $u = \left( U^2 + \frac{2x(\lambda - a \sin \Sigma)}{A} - \frac{2\phi x}{A} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

### COROLLAIRE II.

(440.) Si la vitesse  $U$  étoit tellement petite, qu'on pût, sans erreur sensible, faire  $U = 0$ , il resteroit  $u = \left( \frac{2x}{A} (\lambda - a \sin \Sigma - Dh) \right)^{\frac{1}{2}}$ , ou  $u = \left( \frac{2x}{A} (\lambda - a \sin \Sigma - \phi) \right)^{\frac{1}{2}}$ : ou bien à cause que, dans ce cas, (392.)  $\phi = \frac{h}{H} (\cos \Sigma)^*$ ,  $u = \left( \frac{2x}{A} (\lambda - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} \cos \Sigma) \right)^{\frac{1}{2}}$ .

### COROLLAIRE III.

(441.) En quarrant ces équations, & en ordonnant, on trouvera  
 $\lambda = a \sin \Sigma + Dh + \frac{Au^2}{2x} = a \sin \Sigma + \phi + \frac{Au^2}{2x} = a \sin \Sigma + \frac{h}{H} \cos \Sigma + \frac{Au^2}{2x}$ .

### PROPOSITION LX.

(442.) Trouver l'espace parcouru en montant par le parallépipède par sa relation avec la vitesse.

Par ce qui a été démontré (413.), on a trouvé  $x = \frac{A(u^2 - U^2)}{2(\phi - Dh)}$ ,

---

\* Il nous paroît difficile de concevoir ce passage : l'Auteur renvoie à l'Article 392 pour la substitution de la valeur de  $\phi$ ; mais d'après cet Article, il nous semble que  $\phi = \frac{h}{H} a \cos \Sigma$ , & non  $\frac{h}{H} \cos \Sigma$ , comme on le trouve dans l'original. Le résultat de la substitution que fait l'Auteur, nous indique bien qu'il y a une faute d'impression, qu'on a mis  $\cos \Sigma$  pour  $\cos \Sigma$ ; mais il reste toujours à sçavoir pourquoi  $a$  ne se trouve pas dans la valeur de  $\phi$ , comme paroît l'exiger l'Article auquel l'Auteur renvoie. Si notre remarque est juste, on doit avoir  $u = \dots$   
 $\left( \frac{2x}{A} (\lambda - a (\sin \Sigma + \frac{h}{H} \cos \Sigma)) \right)^{\frac{1}{2}}$ , ou  $= \left( \frac{2x}{A} (\lambda - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} a \cos \Sigma) \right)^{\frac{1}{2}}$ , & non pas  
 $u = \left( \frac{2x}{A} (\lambda - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} \cos \Sigma) \right)^{\frac{1}{2}}$ . Il faut appliquer ceci à tous les endroits suivans, où l'Auteur emploie la valeur de  $u$ , après y avoir substitué la valeur de  $\phi$ .

$\theta$  exprimant la puissance qui anime le parallélipède parallèlement au plan. Substituant maintenant à la place de  $\theta$  l'expression  $\lambda - a \sin \Sigma$ , on aura  $x = \frac{A(u^2 - U^2)}{2(\lambda - a \sin \Sigma - Dh)}$ , ou  $x = \frac{A(u^2 - U^2)}{2(\lambda - a \sin \Sigma - \varphi)}$ .

C O R O L L A I R E.

(443.) Si la vitesse  $U$  étoit tellement petite, qu'on pût, sans erreur sensible, supposer  $U = 0$ , on auroit  $x = \frac{Au^2}{2(\lambda - a \sin \Sigma - Dh)}$ ; ou  $x = \frac{Au^2}{2(\lambda - a \sin \Sigma - \varphi)} = \frac{Au^2}{2(\lambda - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} \cos \Sigma)}$ .

P R O P O S I T I O N L X I.

(444.) Trouver l'espace parcouru en montant par le parallélipède, par sa relation avec le temps employé à le parcourir.

Par ce qui a été démontré (417.), on a trouvé  $x = Ut + \frac{t^2(1 - Dh)}{2A}$ ;  $\theta$  exprimant la puissance qui anime le parallélipède parallèlement au plan. Substituant donc à la place de  $\theta$  l'expression  $\lambda - a \sin \Sigma$ , on aura  $x = Ut + \frac{t^2(\lambda - a \sin \Sigma - Dh)}{2A}$ , ou  $x = Ut + \frac{t^2(\lambda - a \sin \Sigma - \varphi)}{2A}$ .

C O R O L L A I R E.

(445.) Si la vitesse  $U$  étoit assez petite pour qu'on pût, sans erreur sensible, supposer  $U = 0$ , il resteroit  $x = \frac{t^2}{2A} (\lambda - a \sin \Sigma - Dh) = \frac{t^2}{2A} (\lambda - a \sin \Sigma - \varphi) = \frac{t^2}{2A} (\lambda - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} \cos \Sigma)$ .

P R O P O S I T I O N L X I I.

(446.) Trouver le mouvement de rotation que doivent prendre les corps placés sur un Plan incliné, lorsqu'ils sont sans mouvement progressif.

Quelles que soient les puissances qui animent le corps  $A$ , qui pose, seulement par un point  $C$ , sur le Plan incliné  $FG$ ; elles peuvent se décomposer en deux autres, l'une qui agisse parallèlement, & l'autre perpendiculairement au plan: toutes les deux s'exerceront par réaction dans le point  $C$ , & aux distances  $AH$ ,  $CH$  du centre de gravité  $A$  du corps. La gravité  $a$  qui agit dans la direction de la verticale  $AD$ , se décomposera dans les deux puissances  $a \sin \Sigma$ , &  $a \cos \Sigma$ : & s'il se joint à la première une autre puissance  $\lambda$ , positive, ou négative, qui agisse au centre de gravité, la réaction de ces puissances, qui est la résistance du Frottement, équivaudra à la somme  $a \sin \Sigma \pm \lambda$  de ces deux puissances. La différentielle

FIG. 14  
235.



de l'angle de rotation qu'elles produiront, sera donc ( 129 & suiv. jusqu'à 159 )  $= \frac{dfdt(a \sin \Sigma \pm \lambda)AH \pm dfda \cos \Sigma \cdot CH}{S}$ ; le signe + du second terme ayant lieu, lorsque la perpendiculaire  $AH$  tombe au-dessous de l'appui  $C$ ; & le signe —, quand elle tombe au-dessus: en sorte que cette quantité étant positive, le corps tournera vers la partie qui est au-dessous de l'appui  $C$ ; & au contraire, si elle est négative.

## COROLLAIRE I.

( 447. ) Si l'on suppose que  $\lambda = n a \sin \Sigma$ ,  $n$  marquant un nombre quelconque plus grand ou plus petit que l'unité, en substituant cette valeur dans l'expression de l'angle de rotation, elle deviendra . . .  $\frac{dfdt(1+n)a \sin \Sigma \cdot HA \pm dfda \cos \Sigma \cdot CH}{S}$ .

## COROLLAIRE II.

( 448. ) Puisque  $\sin \Sigma : \cos \Sigma :: DH.AH$ , on a  $AH \cdot \sin \Sigma = DH \cos \Sigma$ : substituant cette valeur dans la dernière expression de l'angle de rotation, elle se changera en celle-ci,  $\frac{dfda \cos \Sigma (DH(1+n) \pm CH)}{S} = \dots$   
 $\frac{dfda \cos \Sigma (DC \pm n.DH)}{S}$ .

## COROLLAIRE III.

( 449. ) Si, dès le commencement de l'action, on avoit  $DC - n.DH = 0$ ; ou, ce qui revient au même, si  $a \sin \Sigma : n a \sin \Sigma = \lambda :: DH : DC$ , le corps ne tourneroit pas.

## COROLLAIRE IV.

( 450. ) Si la gravité est la seule puissance qui agisse sur le corps, on aura  $n = 0$ , & l'expression de l'angle de rotation deviendra  $= \frac{dfda \cos \Sigma \cdot DC}{S}$ .

## COROLLAIRE V.

( 451. ) Si l'on avoit  $DC = 0$  dès le commencement de l'action, le corps ne tourneroit point: mais si  $DC$  a une valeur quelconque, ou, comme on s'exprime généralement dans la Méchanique, si la verticale  $AD$ , qui passe par le centre de gravité  $A$ , tombe au-dehors de l'appui  $C$ , le corps tournera.

## PROPOSITION LXIII.

( 452. ) Trouver la rotation que doivent prendre les corps placés sur un Plan incliné, lorsque le Frottement étant vaincu, le point d'appui est déjà en mouvement.

La force, ou la résistance réunie de l'obstacle & des aspérités, est (384.)  $\varphi = \frac{i(hh')}{I(hi' + h'i)} (\frac{1}{2}AU^2 \cos \Sigma^2 + a \cos \Sigma (X+Z))$ ; & elle est dirigée suivant  $CH$  parallèlement au plan  $GF$ , & passe à la distance  $AH$  du centre de gravité du corps  $A$ : l'angle de rotation sera donc (129 & suiv.)  $= \frac{dt}{s} \int \frac{i(hh')dt AH}{I(hi' + h'i)} (\frac{1}{2}AU^2 \cos \Sigma^2 + a \cos \Sigma (X+Z)) \pm \frac{dt}{s} \int a dt \cos \Sigma . CH$ .

C O R O L L A I R E I.

(453.) La force, ou la résistance  $\varphi = \frac{i(hh')}{I(hi' + h'i)} (\frac{1}{2}AU^2 \cos \Sigma^2 + a \cos \Sigma (X+Z))$  est (383.) moindre que la puissance  $a \sin \Sigma$ , qui résulte de la gravité, & qui est dirigée parallèlement au plan. Soit donc supposé  $a \sin \Sigma - \lambda = \varphi$ ; en mettant cette valeur dans l'expression précédente de l'angle de rotation, elle deviendra  $\frac{dt \int dt (a \sin \Sigma - \lambda) . AH + dt \int a dt \cos \Sigma . CH}{s}$ ; ou en substituant (448.) en place de  $\sin \Sigma . AH$ , la valeur  $DH . \cos \Sigma$ , & réduisant, on aura l'angle de rotation  $= \frac{dt \int a dt \cos \Sigma . DC - dt \int \lambda dt . AH}{s}$ .

C O R O L L A I R E II.

(454.) Si l'on avoit  $DC = 0$ ; ou si la verticale  $AD$ , qui passe par le centre de gravité  $A$ , passoit aussi par l'appui  $C$ , l'expression de l'angle de rotation se réduiroit à  $-\frac{dt \int \lambda dt . AH}{s}$ .

C O R O L L A I R E III.

(455.) Le corps tournera donc vers la partie supérieure du plan, lorsque l'appui  $C$  est en mouvement, quoique la verticale  $AD$  passe par le point d'appui.

C O R O L L A I R E IV.

(456.) Non-seulement le corps tournera dans ce sens, dans le cas où  $DC = 0$ , mais encore dans tous ceux où l'on a  $\lambda . AH > a \cos \Sigma . DC$ : de manière que, quoique  $DC$  soit positive, ou que la verticale  $AD$  tombe au-dessous de l'appui  $C$ , le corps peut tourner négativement, ou vers la partie supérieure du plan.

S C O L E M.

(457.) Ce qu'on vient de dire fait voir l'erreur de ceux qui, n'ayant pas examiné les corps en mouvement sur le Plan incliné, ont avancé qu'ils devoient toujours tourner vers la partie inférieure du plan, toutes les fois que la verticale  $AD$  tombe plus bas que l'appui  $C$ .

## DU COIN.

## D É F I N I T I O N X L I X.

(458.) On appelle communément *Coin* un Prisme tel que  $ABCD$ .

## S C O L I E.

(459.) Si l'on place le coin entre deux corps  $A$  &  $B$ , & qu'on l'introduise entre ces deux corps par le moyen de la percussion, ou par l'action d'une puissance qui agisse en  $C$ , & dans la direction  $CD$ ; les deux corps se sépareront, quoique les puissances qui les unissent soient plus grandes que celle qui agit sur le Coin.

## P R O P O S I T I O N L X I V.

(460.) *Le Coin se réduit au Plan incliné.*

Quant à ce qui regarde l'effet, c'est la même chose de considérer les deux corps  $A$  &  $B$  comme fixes, & le Coin en mouvement, ou au contraire, le Coin fixe, & les deux corps en mouvement, puisque, dans l'un & l'autre cas, l'action dépend de la vitesse respective. Nous pouvons donc supposer le Coin fixe, & qu'une puissance quelconque est appliquée aux corps, & agit sur eux dans la direction  $DC$ ; mais on voit que ce cas se réduit à faire monter, ou à pousser les deux corps  $A$  &  $B$  le long des deux Plans inclinés  $DI$ ,  $DL$ . Donc le Coin se réduit au Plan incliné.

## C O R O L L A I R E I.

(461.) Les mêmes formules qui ont exprimé les effets du Plan incliné, doivent par conséquent exprimer ceux du Coin.

## S C O L I E I.

(462.) Pour l'ordinaire les deux corps  $A$  &  $B$  ne font qu'un seul & même corps  $M$ , qu'on veut séparer ou fendre en deux, par le moyen du Coin, en augmentant la fente  $EKF$  vers  $KM$ . La puissance qui résiste vient de l'union, de la cohésion, ou de la force des particules, ou fibres du corps en  $K$ , & c'est cette résistance, ou cette cohésion, qu'il faut vaincre, ou rompre, par le moyen des puissances qui exercent leur action en  $G$  &  $H$ . Or, comme les fibres en  $K$  sont élastiques, elles cedent, ou se mettent en mouvement avant de se rompre. Ceci arrive seulement à un certain nombre de fibres, & par conséquent il y a un point tel que  $M$ , où elles se maintiennent fermes, & sans aucun mouvement, & sur lequel tournent les deux corps  $A$  &  $B$ . Les lignes  $GKM$ ,  $HKM$  agissent donc

comme deux leviers de la seconde espece, fixes en  $M$ , au moyen desquels les puissances appliquées en  $G$  &  $H$  tendent à vaincre la résistance qui agit en  $K$ . La puissance en  $K$  sera donc à la puissance en  $G$ , comme  $MG$  est à  $MK$  : & pareillement elle sera à la puissance placée en  $H$ , comme  $MH$  est à  $MK$ .

COROLLAIRE II.

(463.) Si l'on appelle  $a$  la puissance en  $K$ , celle placée en  $G$  sera  $= \frac{MK}{MG} . a$  ; & celle placée en  $H$  sera  $= \frac{MK}{MH} . a$ .

COROLLAIRE III.

(464.) L'action de ces deux puissances est perpendiculaire à  $MG$ ,  $MH$  ; car les corps  $A$  &  $B$  tournant sur le point  $M$ , le mouvement des points  $G$  &  $H$  est dirigé perpendiculairement aux rayons  $MG$ ,  $MH$ .

SCOLIE II.

(465.) Les fibres qui résistent en  $K$  sont de différentes especes, & placées à différentes distances du centre immobile  $M$  : les forces qu'elles exerceront, seront, par conséquent, différentes les unes des autres ; mais nous pouvons supposer que  $K$  est le centre de toutes ces fibres, ou le considérer comme le point où elles produiroient un effet égal, si elles y étoient toutes réunies. On doit entendre la même chose des puissances qui agissent en  $G$  & en  $H$ , puisque ces points doivent se prendre comme les centres de réunion de toutes les forces qui agissent pour former les impressions que fait le Coin autour de  $G$  &  $H$ , & dont les amplitudes sont  $H$  &  $H'$ .

PROPOSITION LXV.

(466.) Trouver la puissance nécessaire pour mettre le Coin en mouvement, vaincre son frottement, & pour diviser les corps par son moyen.

Puisque le Coin se réduit au Plan incliné (460.), nous pouvons nous servir de l'équation  $\theta = \frac{a(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)}{H}$  (428.), dans laquelle  $\theta$  marque la puissance qui est dirigée suivant  $DI$ , & qui est nécessaire pour vaincre le frottement. Ainsi tout se réduit à substituer, dans cette équation, les vraies valeurs de  $\theta$ ,  $a$  &  $\Sigma$ . Que  $n$  soit la puissance qui agit sur le Coin en  $C$ , suivant la direction  $CD$ , si l'on mène la ligne  $GO$  parallèle à  $IC$ , on aura  $\frac{DO}{DG} \cdot \frac{1}{n} = \theta$ ,  $n$  exprimant un nombre quelconque plus grand que l'unité, afin de ne prendre de la puissance  $n$  que la partie  $\frac{1}{n}$  qui surmonte le frottement du

plan  $ID$ . De plus, l'angle  $DGM$  sera  $= \Sigma$ , puisque, dans le Plan incliné,  $\Sigma$  marquoit l'angle que forme la direction de la puissance en  $G$ , avec la perpendiculaire à  $ID$ : nous aurons donc, en abaissant la perpendiculaire  $DN$  sur  $GM$ ,  $\frac{DN}{DG} = \sin \Sigma$ , &  $\frac{NG}{DG} = \cos \Sigma$ . La puissance qui agit en  $G$  est (463.)  $= \frac{MK}{MG} \cdot a$ ; c'est l'expression qu'il faut substituer, dans la formule, à la place de  $a$  seul. Substituant donc toutes ces valeurs dans l'équation de l'Art. 428, nous aurons  $\frac{DO}{DG} \cdot \frac{n}{n} = \dots \frac{MK}{MG} \cdot a \left( \frac{DN.H}{DG} + \frac{NG.h}{DG} \right)$ , ou  $\frac{n}{n} = \frac{MK.a}{MG.DO.H} (DN.H + NG.h)$ . On trouvera de la même manière que l'autre partie  $\frac{(n-1).n}{n}$  de la puissance  $n$  qui surmonte le frottement du plan  $LD$ , est  $= \frac{MK.a}{MH.DP.H'} (DQ.H' + QH.h')$ . Donc  $\frac{n}{n} + \frac{(n-1).n}{n} = n = \frac{MK.a}{MG.DO.H} (DN.H + NG.h) + \dots \frac{MK.a}{MH.DP.H'} (DQ.H' + QH.h')$ .

## COROLLAIRE I.

(467.) Si le point  $M$  étoit infiniment éloigné de  $K$ ; & si en même temps on supposoit le frottement nul, ou  $= 0$ , on auroit  $n = \frac{a.DN}{DO} + \frac{a.DQ}{DP}$ ; mais, dans ce cas,  $GM$  &  $HM$  sont parallèles à  $CM$ , ou  $DN = GO$ , &  $DQ = HP$ : donc  $\dots \frac{a.GO}{DO} + \frac{a.HP}{DP} = \frac{a.IC}{CD} + \frac{a.CL}{CD} = \frac{a.IL}{CD}$ ; ce qui donne  $a : n :: CD : IL$ .

## SCOLIE I.

(468.) Ce rapport  $\frac{n}{a} = \frac{IL}{CD}$ , est celui que donnent généralement tous les Auteurs pour la relation des forces  $n$  &  $a$  qu'exerce le Coin. Cette relation n'est certaine que lorsque le frottement est zéro, & que le point  $M$  est à une distance infinie; cas qui sont l'un & l'autre impossibles. Le dernier peut seulement s'admettre lorsqu'il est question d'écarter avec le Coin deux corps déjà séparés, dans une direction parallèle à  $IL$ ; parce que, dans ce cas, le point  $K$  tombe sur les appuis  $G$  &  $H$ : &  $M$  est comme à une distance infinie, à cause que  $GM$  &  $HM$  sont parallèles à  $CD$ .

## SCOLIE II.

(469.) On peut de même supposer que  $MK = MG$ , & le frottement presque nul au commencement de l'action du Coin, ou lorsque celui-ci n'est encore enfoncé dans le corps que d'une quantité  
infiniment



infiniment petite; car, dans ce cas, les points  $M$ ,  $K$ ,  $G$  &  $H$ , se confondent, & le frottement peut être peu sensible. Dans tous les autres cas, l'égalité  $\frac{1}{2} = \frac{IL}{CD}$ , que donnent généralement tous les Auteurs, ne peut avoir lieu, & l'erreur qui en résulte devient notable.

COROLLAIRE II.

(470.) Si la partie  $IDC$  du Coin étoit égale & semblable à l'autre partie  $LDC$ , comme on le fait communément, on auroit  $MH = MG$ ,  $DP = DO$ ,  $DQ = DN$ ,  $QH = NG$ ,  $H = H'$ , &  $h = h'$ ; ce qui réduit l'équation à  $\mu = \frac{MK.2a}{MG.DO.H} (DN.H + NG.h)$ .

COROLLAIRE III.

(471.) La puissance  $\mu$ , nécessaire pour mettre le Coin en mouvement, est, selon tous les Auteurs, & selon ce qu'on a dit (467.)  $\mu = \frac{a.IL}{CD} = \frac{2a.IC}{CD} = \frac{2a.GO}{DO} = \frac{MG.H.2a.GO}{MG.DO.H}$ ; & suivant notre théorie,  $\mu = \frac{MK.2a}{MG.DO.H} (DN.H + NG.h)$ . La force indiquée par tous les Auteurs, sera donc à celle fournie par notre théorie, comme  $MG.GO.H$ , est à  $MK(DN.H + NG.h)$ , ou comme  $\frac{MG.GO}{MK}$  est à  $DN + \frac{NG.h}{H}$ ; d'où l'on voit que cette force peut, suivant notre théorie, être infiniment moindre que celle qu'ont donné tous les Auteurs; & l'on voit, par conséquent aussi, dans quelle erreur ils sont tombés.

PROPOSITION LXVI.

(472.) Déterminer dans quelle circonstance le Coin retournera en arriere, la puissance  $\mu$  cessant d'agir.

Lorsque la puissance  $\mu$  cesse d'agir, ou que  $\mu = 0$ , le frottement devient négatif; par conséquent l'équation qui exprime le cas où le frottement est surmonté, devient  $\frac{DN.H - NG.h}{MG.DO.H} + \frac{DQ.H' - QH.h'}{MH.DP.H'} = 0$ ; & lorsque les deux moitiés  $ICD$ ,  $LCD$  du Coin sont égales & semblables,  $DN.H - NG.h = 0$ ; ou  $\frac{DN}{NG} = \frac{h}{H}$ .

COROLLAIRE I.

(473.) Il suit de là que toutes les fois qu'on aura  $\frac{DN}{NG} > \frac{h}{H}$ , le Coin retournera en arriere, aussi-tôt que la puissance  $\mu$  cessera d'agir.

COROLLAIRE II.

(474.) La rétrogradation du Coin ne dépend donc pas seulement

de la grandeur de l'angle  $IDL$ , comme le disent généralement tous les Auteurs, mais de cet angle, & des rapports  $\frac{DN}{NG}$  &  $\frac{h}{H}$ .

## S C O L I E.

(475.) Il y a plusieurs autres instruments qui se réduisent aussi au Coin & au Plan incliné, comme le Couteau, & la Hache avec laquelle on taille & divise les bois. L'action de la Hache dépend de la vitesse avec laquelle elle tombe, ou elle choque. Ainsi l'équation qui exprime son effet, ne dépend pas de celle qui détermine le cas dans lequel on suppose la puissance employée à vaincre le frottement; mais de celle dans laquelle on suppose le frottement déjà vaincu, & que la Hache, le Coin, ou le Plan incliné, se meut avec une certaine vitesse.

## PROPOSITION LXVII.

(476.) Déterminer l'effet de la Hache.

Comme la Hache est un instrument qui se réduit au Coin & au Plan incliné, nous pouvons faire usage de l'équation (438.)  $u = (U^2 + \frac{2x(\lambda - a \sin \Sigma)}{A} - \frac{2Dhx}{A})^{\frac{1}{2}}$ , & y substituer (466.)  $\frac{DN}{DG}$  en place de  $a \sin \Sigma$ , &  $\frac{MK}{MG} \cdot a$  en place de  $a$  seul. En outre, la puissance  $\lambda$  est, dans ce cas,  $= 0$ , parce que la Hache agit par la seule vitesse  $U$  avec laquelle elle surmonte le frottement. Substituant donc toutes ces quantités,

on aura  $u = (U^2 - \frac{2x \cdot \frac{MK \cdot a}{MG} \cdot \frac{DN}{DG}}{A} - \frac{2Dhx}{A})^{\frac{1}{2}}$ . Mais lorsque la Hache a produit tout son effet, elle s'arrête, & dans ce moment on a  $u = 0$ : donc, quand la Hache a produit tout son effet, nous avons  $U^2 = \frac{2x}{A} (\frac{MK \cdot DN \cdot a}{MG \cdot DG} + Dh)$ , ou  $x = \frac{\frac{1}{2} A \cdot U^2 \cdot MG \cdot DG}{MK \cdot DN \cdot a + MG \cdot DG \cdot Dh}$ . Comme la quantité  $x$  est l'espace parcouru suivant le plan  $DI$ ; en nommant  $z$  celui parcouru suivant le plan  $DC$ , nous aurons  $x : z :: ID : DC$ , ou  $x = \frac{DI \cdot z}{DC}$ : cette valeur étant substituée dans l'équation, donne l'espace parcouru par la Hache, ou son effet  $z = \frac{\frac{1}{2} A \cdot U^2 \cdot MG \cdot DG \cdot CD}{ID (MK \cdot DN \cdot a + MG \cdot DG \cdot Dh)}$ ; mais, par la construction,  $\frac{DG \cdot CD}{ID} = DO$ : donc  $z = \frac{\frac{1}{2} A \cdot U^2 \cdot MG \cdot DO}{MK \cdot DN \cdot a + MG \cdot DG \cdot Dh}$ .

## C O R O L L A I R E.

(477.) L'effet de la Hache sera donc constamment proportionnel au produit de sa masse  $A$ , ou de sa gravité, par le carré  $U^2$  de la vitesse avec laquelle elle frappe le bois.

DE LA VIS.

PLANC. II.

FIG. 43.

D É F I N I T I O N L.

(478.) La *Vis* est un Plan incliné appliqué autour d'un Cylindre concave *ABCD*, sur lequel tourne un autre Plan incliné semblable au premier qui environne un autre Cylindre convexe *AC*.

D É F I N I T I O N LI.

(479.) Le Cylindre convexe, avec le Plan qui lui est appliqué, est ce qu'on appelle vulgairement la *Vis*, & on donne le nom d'*Ecrou* au Cylindre concave. On donne aussi au premier le nom de *Vis mâle*, & au second le nom de *Vis femelle*; ces dernières dénominations sont sur-tout employées par les ouvriers.

D É F I N I T I O N LII.

(480.) Chaque tour que font les Plans inclinés appliqués aux Cylindres, s'appelle *Spire*, *Filet*, ou *Pas de la Vis*.

S C O L I E.

(481.) S'il y a un poids *Q*, ou une puissance appliquée en *F*, dirigée suivant l'axe *EF* de la *Vis*, & une autre appliquée en *P*, au levier *EP*, agissant suivant une direction perpendiculaire au même axe; l'action de cette puissance fera tourner la *Vis*, son Plan incliné s'élevant le long de celui de l'écrou, & par conséquent elle élèvera le poids *Q*, ou surmontera la puissance appliquée en *F*.

C O R O L L A I R E.

(482.) De ceci on pourroit conclure que la *Vis* ne doit pas se compter au nombre des Machines simples, puisqu'elle est composée d'un Plan incliné & d'un Levier; mais on ne peut pas contester qu'elle n'en soit toujours une, tant que la longueur du Levier n'excede pas le rayon du Cylindre.

P R O P O S I T I O N L X V I I I.

(483.) Trouver la puissance nécessaire pour vaincre le Frottement, & mettre la *Vis* en mouvement.

La valeur de la puissance qui agit parallèlement aux filets de la *Vis*, est (428.)  $\theta = \frac{a(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)}{H}$ . La puissance qui presse les deux plans l'un contre l'autre est supposée en *F*, & dirigée suivant *EF*.

Supposons que cette puissance soit représentée par  $\alpha$  ; l'angle que forme sa direction avec la perpendiculaire aux plans , ou aux filets , est le même que celui que forment ces mêmes filets avec la perpendiculaire à l'axe  $EF$ . On peut par conséquent conserver les caractères  $\alpha$  &  $\Sigma$  , ils désigneront les mêmes choses que dans la formule ; sçavoir ,  $\alpha$  la puissance appliquée en  $F$  , & dirigée suivant l'axe  $EF$  ; &  $\Sigma$  l'angle que forment les filets de la Vis avec la perpendiculaire au même axe. Cela posé , la puissance  $\pi$  qui doit vaincre le frottement , & qu'on suppose placée en  $P$  , agissant perpendiculairement à l'axe , & à la distance  $R$  de cet axe , on aura  $R\pi$  pour son moment : & si nous nommons  $r$  la distance perpendiculaire de l'axe aux filets , ou le rayon de la Vis , on aura  $r\theta = \frac{ra(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)}{H}$  pour le moment du frottement ; ce qui nous donnera pour le vaincre ,  $R\pi = r\theta = \frac{ra(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)}{H}$  , d'où l'on tire  $\pi = \frac{ra}{R.H}(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)$ .

## COROLLAIRE I.

( 484. ) Donc si la puissance  $\pi$  étoit moindre que  $\frac{ra}{R.H}(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)$  , la Vis ne pourroit tourner , & par conséquent elle resteroit sans mouvement.

## COROLLAIRE II.

( 485. ) La vis étant une fois mise en mouvement , & y étant maintenue avec une vitesse constante , elle doit continuer de se mouvoir avec la même vitesse , si les puissances qui agissent se détruisent mutuellement ; ce qui arrive tant que la puissance appliquée est suffisante pour surmonter le frottement , qui est toujours le même , tant dans le cas du mouvement , qu'au moment où il est surmonté. La puissance nécessaire pour maintenir la Vis en mouvement , avec une vitesse constante déjà acquise , est donc aussi  $\pi = \dots\dots\dots \frac{ra}{R.H}(H \sin \Sigma + h \cos \Sigma)$ .

## COROLLAIRE III.

( 486. ) Si l'on suppose le frottement nul , ou si  $h=0$  , l'équation qui exprime le cas où la Vis commence à se mettre en mouvement , se changera en  $\pi = \frac{ra \sin \Sigma}{R}$  : ou , si nous appellons  $C$  la circonférence qui décrira le point  $P$  où l'on applique la puissance  $\pi$  , &  $c$  la circonférence de la Vis , cette puissance  $\pi$  sera aussi  $= \frac{ca \sin \Sigma}{c}$ . Mais le rayon est à  $\sin \Sigma$  , comme la circonférence  $c$  est à la distance d'un filet de la Vis à l'autre ; ou , comme on s'exprime commu-

nément, à la hauteur du pas de la Vis : donc, en nommant  $a$  cette hauteur, on aura  $c \sin \Sigma = a$ , &  $\pi = \frac{h \cdot a}{c}$ ; d'où l'on tire  $\Sigma : a :: a : C$ ; c'est-à-dire, la puissance qui anime la Vis est à celle qu'on doit vaincre par le moyen de cette machine, comme la distance d'un filet à l'autre, ou la hauteur du pas, est à la circonférence  $C$  que décrit la puissance  $\pi$ .

COROLLAIRE IV.

(487.) Comme cette théorie est celle que les Auteurs enseignent généralement, il s'ensuit que, dans leurs calculs, ils ont fait abstraction du frottement.

PROPOSITION LXIX.

(488.) Trouver le cas dans lequel la Vis rétrogradera, la puissance  $\pi$  cessant d'agir.

Lorsque la puissance  $\pi$  cesse d'agir, le frottement devient négatif, & l'équation, pour le cas où la vis rétrogradera, en surmontant le frottement, sera  $0 = \frac{r \cdot a}{R \cdot H} (H \sin \Sigma - h \cos \Sigma)$ , ou  $\sin \Sigma = \frac{h}{H} \cos \Sigma$ . Donc tant qu'on aura  $\sin \Sigma > \frac{h}{H} \cos \Sigma$ , la Vis rétrogradera aussitôt que la puissance  $\pi$  cessera d'agir.

PROPOSITION LXX.

(489.) Trouver la relation entre la puissance appliquée à la Vis, & la vitesse avec laquelle elle se mouvra après avoir surmonté le frottement.

La formule qui correspond à ce cas est (438.)  $u = \dots \dots \dots (U^2 + \frac{2x(\lambda - a \sin \Sigma)}{A} - \frac{2Dhx}{A})^{\frac{1}{2}}$ ; substituant dans cette formule  $\frac{R\lambda}{r}$ , au lieu de  $\lambda$  seul, en supposant que  $\lambda$  soit la puissance qui agisse à l'extrémité  $P$  du levier : & supposant de plus, comme il convient, que la vitesse  $U$  avec laquelle la Vis commence à surmonter le frottement, est négligeable, ou que  $U = 0$ , on aura  $\frac{Au^2}{2x} = \frac{R\lambda}{r} - a \sin \Sigma - Dh$ ; ou en substituant (410.) la force  $\phi$  du frottement en place de  $Dh$ , on aura  $\frac{Au^2}{2x} = \frac{R\lambda}{r} - a \sin \Sigma - \phi = \frac{R\lambda}{r} - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} \cos \Sigma$ .

PROPOSITION LXXI.

(490.) Trouver la relation entre le temps, la puissance appliquée à la Vis, & l'espace que parcourra la Vis dans la direction de son axe.



PLANC. II.

La formule qui correspond à ce cas est (445.)  $x = \dots$

$\frac{r^2}{2A} (\lambda - a \sin \Sigma - Dh)$ , en y substituant  $\frac{R\lambda}{r}$  en place de  $\lambda$  seul. Mais  $x$  exprime l'espace que parcourent respectivement les deux plans, & cet espace est à celui que parcourt la Vis dans le sens de son axe, & que nous pouvons appeler  $z$ , comme  $i$  est à  $\sin \Sigma$ . Donc  $x = \frac{z}{\sin \Sigma}$ , ce qui donne  $z = \frac{r^2 \sin \Sigma}{2A} \left( \frac{R\lambda}{r} - a \sin \Sigma - Dh \right) = \dots$   
 $\frac{r^2 \sin \Sigma}{2A} \left( \frac{R\lambda}{r} - a \sin \Sigma - \varphi \right) = \frac{r^2 \sin \Sigma}{2A} \left( \frac{R\lambda}{r} - a \sin \Sigma - \frac{h}{H} \cos \Sigma \right).$

## DU TREUIL, ou CABESTAN.

### DÉFINITION LIII.

FIG. 43.  
& 44.

(491.) On appelle *Treuil* un Cylindre qu'on fait tourner par le moyen d'un levier qu'on y applique.

Le Treuil, ou Cylindre  $AB$ , soit qu'il soit horizontal, vertical, ou oblique, étant soutenu par les deux piliers, ou appuis  $C, D$ , tourne, par l'action d'une puissance appliquée en  $F$  sur le levier  $FE$ , qui est perpendiculaire à l'axe, & fixé dans le Cylindre; & cette puissance est dirigée perpendiculairement à l'axe & au levier. Cette machine doit, en conséquence, vaincre la puissance placée en  $Q$ , dont la direction est aussi perpendiculaire au Cylindre sur lequel elle agit, soit par une ligne flexible  $QG$  qui s'enveloppe autour du même Cylindre, à mesure qu'il tourne; soit parce que  $QG$  est un autre levier fixé aussi dans ce Cylindre.

### COROLLAIRE I.

(492.) Il est indifférent qu'il y ait plusieurs leviers, ou plusieurs puissances qui agissent sur le Treuil, ou que ce soit une roue, comme  $HIKL$ , avec différentes puissances qui agissent dans sa circonférence: car, par ce qu'on a déjà dit; on peut toujours réduire toutes ces puissances à une seule appliquée à une distance déterminée de l'axe.

### COROLLAIRE II.

(493.) Le Treuil est donc un levier de la première, seconde, ou troisième espèce, selon la situation & la distance de la puissance placée en  $Q$  par rapport à l'axe.

### PROPOSITION LXXXII.

(494.) Trouver, dans le Treuil, la puissance nécessaire pour vaincre le frottement, & mettre la machine en mouvement.

Soit  $GEF$  le Cylindre, &  $C$  son centre : soit supposé de plus, qu'à l'extrémité  $L$  du levier  $CL$ , on fasse agir la puissance  $\lambda$  dans la direction  $LH$  perpendiculaire à  $CL$ . Soit pareillement la puissance  $\alpha$  appliquée à l'extrémité  $A$  du levier  $CA$ , dont la direction soit perpendiculaire à  $CA$ , & dont l'action doive surmonter la précédente. Appellant  $\Sigma$  l'angle sous lequel se coupent les deux directions  $LH$ ,  $AI$ , soit tiré les lignes  $DB$ ,  $CD$ , parallèles à ces directions, & proportionnelles aux mêmes puissances  $\lambda$  &  $\alpha$ ; il est clair que  $CB$  sera (57 & suiv.) la direction de la puissance résultante des deux, & lui sera proportionnelle, ou exprimera sa valeur.

Cela posé, le sinus de  $DCL$  étant  $= \cos \Sigma$ ,  $CB$  qui est la puissance résultante des deux  $\lambda$  &  $\alpha$ , sera  $= \sqrt{\lambda^2 + \alpha^2 \pm 2\lambda\alpha \cos \Sigma}$ .\* Le signe supérieur de la quantité  $2\lambda\alpha \cos \Sigma$ , est pour le cas où l'angle  $BDC$  est obtus, & l'inférieur pour celui où il est aigu. Or, l'effet de cette puissance est de comprimer le Cylindre, en le faisant appuyer dans le point  $G$  de sa direction  $CB$ , de la même manière que s'il appuyoit sur un Plan tangent au Cylindre dans le point  $G$ , & auquel la direction  $CB$  de la puissance résultante seroit perpendiculaire. La puissance nécessaire pour vaincre le frottement qui s'exerce dans le point  $G$ , sera donc (392.)  $= \frac{h}{R} \sqrt{\lambda^2 + \alpha^2 \pm 2\lambda\alpha \cos \Sigma}$ . Maintenant, la puissance qui agit pour faire tourner le Treuil, est  $\lambda$ , & elle est appliquée en  $L$ ; mais en la réduisant à une autre placée en  $G$ , elle sera  $\frac{R}{r} \lambda$ ,  $R$  marquant la longueur du levier  $CL$ , &  $r$  le rayon  $CE$  du Treuil. L'autre puissance qui agit négativement est  $\alpha$ , & elle est appliquée en  $A$ ; mais en la réduisant à une autre placée en  $G$ , elle sera  $\frac{R'}{r} \alpha$ ,  $R'$  marquant la longueur du levier  $CA$ . Nous aurons donc, pour le cas de l'équilibre, ou pour le moment où le frottement est près d'être vaincu,  $\frac{R}{r} \lambda - \frac{R'}{r} \alpha = \frac{h}{R} \sqrt{\lambda^2 + \alpha^2 \pm 2\lambda\alpha \cos \Sigma}$ ; d'où l'on tire, en réduisant & en ordonnant, . . . . .

$$\lambda = \frac{\alpha(H^2 RR' \pm h^2 r^2 \cos \Sigma)}{H^2 R^2 - h^2 r^2} + \alpha \sqrt{\frac{(H^2 RR' + h^2 r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2 R^2 - h^2 r^2)^2} - \frac{H^2 R'^2 - h^2 r^2}{H^2 R^2 - h^2 r^2}}$$

COROLLAIRE I.

(495.) La puissance  $\lambda$  nécessaire pour vaincre le frottement, &

\* Car puisque l'angle  $L$  est droit,  $DCL$  est le complément de l'angle formé par les lignes  $LH$   $CD$ , qui est égal à celui des lignes  $LH$ ,  $AI$ , c'est-à-dire,  $= \Sigma$ ; le sinus de  $DCL$  est donc  $\cos \Sigma$ . A cause des parallèles  $BD$ ,  $LH$ , l'angle  $BDH$  est encore  $= \Sigma$ : donc, en abaissant la perpendiculaire  $Br$ , on a  $Dr = BD \cos \Sigma = \lambda \cos \Sigma$ . Donc, &c.

mettre la machine en mouvement, est donc toujours proportionnelle à la puissance  $\alpha$ .

## COROLLAIRE II.

(496.) En faisant varier l'angle  $\Sigma$ , ou la situation du levier  $CL$ , la situation de la puissance  $\lambda$  nécessaire pour vaincre le frottement, variera aussi: donc il y a une plus grande & une moindre valeur de  $\lambda$  qui dépend de celle de  $\Sigma$ , ou de la situation du levier  $CL$ .

## PROPOSITION LXXIII.

(497.) Trouver la plus grande & la plus petite valeur de la force qui peut vaincre le frottement dans le Treuil.

Si nous supposons  $\lambda$  &  $\Sigma$  variables, & les autres quantités constantes; & si nous différencions l'équation  $\frac{R}{r}\lambda - \frac{R'}{r}\alpha = \frac{h}{H}\sqrt{\lambda^2 + \alpha^2 \pm 2\lambda\alpha \cos \Sigma}$ , la différentielle sera  $\frac{R}{r}d\lambda = \frac{h}{H} \cdot \frac{\lambda d\lambda + \alpha d\lambda \cos \Sigma \mp \lambda \alpha d\Sigma \sin \Sigma}{\sqrt{\lambda^2 + \alpha^2 \pm 2\lambda\alpha \cos \Sigma}}$ ; mais, dans le cas où il s'agit de l'action la plus grande, ou de la moindre puissance  $\lambda$ , on a  $d\lambda = 0$ : on aura donc, dans ce cas,  $0 = \frac{\mp \lambda \alpha d\Sigma \sin \Sigma}{\sqrt{\lambda^2 + \alpha^2 \pm 2\lambda\alpha \cos \Sigma}}$ , ou  $\sin \Sigma = 0$ . Cette valeur substituée dans celle de  $\lambda$ , donnera la plus grande & la plus petite puissance  $\lambda$  nécessaire pour vaincre le frottement, & l'on aura, dans ce cas,  $\lambda = \frac{\alpha(H^2RR' + h^2r^2)}{H^2R^2 - h^2r^2} \pm \alpha \sqrt{\frac{(H^2RR' + h^2r^2)^2}{(H^2R^2 - h^2r^2)^2} - \frac{H^2R'^2 - h^2r^2}{H^2R^2 - h^2r^2}} = \frac{\alpha(H^2RR' + h^2r^2 + Hhr(R + R'))}{H^2R^2 - h^2r^2} = \frac{\alpha(HR' + hr)}{HR \mp hr}$ , en divisant le numérateur & le dénominateur par  $HR \pm hr$ . La plus grande puissance  $\lambda$  fera donc  $= \frac{\alpha(HR' + hr)}{HR - hr}$ ; elle a lieu lorsque le levier  $CL$  est à la partie opposée au levier  $CA$ , & que tous les deux ne forment qu'une même ligne: & la moindre puissance  $\lambda = \frac{\alpha(HR' + hr)}{HR + hr}$ ; elle a lieu quand le levier  $CL$  coïncide avec le levier  $CA$ .

## COROLLAIRE I.

(498.) Il y aura donc toujours de l'avantage à faire que les deux leviers coïncident le plus qu'il est possible; & si l'on emploie cette disposition, la puissance nécessaire pour vaincre le frottement, sera, comme auparavant,  $\lambda = \frac{\alpha(HR' + hr)}{HR + hr}$ .

## COROLLAIRE II.

(499.) Il est encore avantageux de tâcher d'avoir  $R > R'$ , ou que le levier  $CL$  soit le plus long qu'il est possible, parce qu'alors le dénominateur de l'expression devient plus grand.

## COROLLAIRE

COROLLAIRE III.

(500.) Si l'on avoit  $R = R'$ ,  $\lambda$  deviendrait  $= \frac{a(HR+hr)}{HR+hr}$ , d'où l'on voit que, dans le cas où les deux leviers coïncident, la machine ne donne aucun avantage, & qu'elle produit même du désavantage dans celui où les leviers sont dans des situations opposées.

COROLLAIRE IV.

(501.) Si l'on avoit  $R < R'$ , la machine seroit désavantageuse dans les deux cas, parce qu'alors on a  $\lambda > a$ .

COROLLAIRE V.

(502.) Pour connoître dans quel cas la machine cessera de produire aucun avantage, dans la supposition que les leviers sont dans des situations opposées, il n'y a qu'à supposer  $a = \lambda$  dans l'équation  $\lambda = \frac{a(HR'+hr)}{HR-hr}$ , & l'on aura  $HR-hr = HR'+hr$ , ce qui donne  $R = \frac{HR'+2hr}{H}$  : c'est la longueur que doit avoir le levier  $CL$ , pour que, dans ce cas, la machine cesse de produire aucun avantage.

COROLLAIRE VI.

(503.) Il y aura pareillement de l'avantage à diminuer la quantité  $r$ , non-seulement dans le cas où l'on auroit  $\lambda = \frac{a(HR'+hr)}{HR-hr}$ , parce qu'alors le numérateur est diminué, & le dénominateur augmenté; mais aussi dans celui où l'on auroit  $\lambda = \frac{a(HR'+hr)}{HR+hr}$ . Car, quoique, dans ce dernier cas, le dénominateur soit diminué, ainsi que le numérateur, il faut observer qu'il ne diminue pas dans une si grande raison que le numérateur, à cause qu'on suppose  $R' < R$  pour obtenir de l'avantage.

COROLLAIRE VII.

(504.) Si l'on suppose le frottement nul, alors  $h = 0$ , & l'expression deviendra en général  $\lambda = \frac{a(HR'+0)}{HR-0} + \dots$

$a \sqrt{\frac{(H^2RR'+0)^2}{(H^2R^2-0)^2} - \frac{H^2R'^2-0}{H^2R^2-0}} = \frac{aR'}{R}$  : expression dans laquelle la quantité  $\Sigma$  s'étant évanouie, il s'ensuit qu'en supposant le frottement nul, la situation du levier  $CL$  devient indifférente.

SCOLIE I.

(505.) On voit encore ici une erreur dans laquelle sont tombés généralement tous les Auteurs de Méchanique, en supposant que la

FRANC. II.

situation du levier  $CL$  est absolument indifférente, & en faisant  $\lambda = \frac{aR'}{R}$  dans tous les cas. Quelques-uns, à la vérité, ont remarqué qu'il est nécessaire d'augmenter la puissance  $\lambda$  proportionnellement à ce que le frottement exige; mais toujours sans faire aucune mention de la situation du levier  $CL$ , dont cependant nous avons vu l'influence sur la valeur de  $\lambda$ .

## COROLLAIRE VIII.

(506.) Si, au lieu d'un seul levier  $CL$ , il y en avoit deux égaux & opposés, avec des puissances égales appliquées à leurs extrémités, on auroit  $DB=0$ ; & la puissance qui comprime le Cylindre du Treuil, & qui produit le frottement, se réduiroit à la puissance  $a$ ; & celle qui est nécessaire pour le vaincre, à  $\frac{h}{H}a$ : on aura donc, pour le cas présent,  $\frac{R}{r}\lambda - \frac{R}{r}a = \frac{h}{H}a$ ; d'où l'on tire en général  $\lambda = \frac{a(HR' + hr)}{HR}$ ; expression dans laquelle  $\lambda$  désigne la somme des deux puissances égales qui agissent aux extrémités des deux leviers égaux & opposés.

## COROLLAIRE IX.

(507.) On doit entendre la même chose pour les cas où les leviers seroient en beaucoup plus grand nombre, pourvu qu'ils soient tous égaux, & que les puissances qu'on y applique soient aussi & disposées de manière que les positives détruisent les négatives.

## COROLLAIRE X.

FIG. 43.  
& 44.

(508.) La même chose arrivera dans la roue  $HIKL$ , pourvu qu'on applique des puissances égales aux extrémités de ses diamètres.

## COROLLAIRE XI.

(509.) Il sera donc encore avantageux, dans tous ces cas, non-seulement qu'on augmente  $R$ , mais qu'en général on diminue  $r$ .

## COROLLAIRE XII.

(510.) Le Treuil étant une fois mis en mouvement, & ayant acquis une vitesse constante, il doit continuer avec cette même vitesse, si les puissances qui agissent se détruisent mutuellement. Or c'est ce qui arrive en surmontant continuellement le frottement, parce que la résistance du frottement est la même dans le cas du mouvement, qu'au moment où il est surmonté. La puissance nécessaire pour maintenir le Treuil en mouvement, avec une vitesse constante déjà



acquise, sera donc  $\lambda = \frac{a(HR' + hr)}{HR}$ , dans le cas de la roue, ou dans celui de puissances égales, qui agissent à l'extrémité de leviers égaux & opposés; & lorsqu'il n'y en a qu'une seule à agir,  $\lambda = \frac{a(H^2RR' + h^2r^2 \cos \Sigma)}{H^2K^2 - a^2r^2} + a \sqrt{\frac{(H^2RR' + h^2r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2R^2 - h^2r^2)^2} - \frac{H^2K^2 - a^2r^2}{H^2K^2 - a^2r^2}}$ .

### COROLLAIRE XIII.

(511.) Une puissance quelconque, plus grande que celle exprimée par  $\lambda$ , peut donner au Treuil une vitesse déterminée: celle ci une fois employée pendant le temps nécessaire, il n'est alors besoin, pour lui conserver le même mouvement, que d'employer la puissance  $\lambda$ .

### SCOLIE II.

(512.) Pour ne pas trop compliquer le calcul, on n'a pas voulu y introduire la puissance qui provient de la pesanteur de la machine même; mais il est facile d'y avoir égard, en la supposant réunie à la puissance  $a$ , ou en supposant que la puissance  $a$  soit composée de celle qui agit en  $Q$ , & de celle que produit la pesanteur de la machine, & pareillement que  $AI$  est la direction de cette puissance qui résulte des deux.

FIG. 43  
& 44.  
FIG. 45

### COROLLAIRE XIV.

(513.) On voit clairement, par tout ceci, que, dans le Treuil, il sera avantageux de faire en sorte que la puissance qui provient de la pesanteur de la machine, s'oppose, autant qu'il est possible, à celle qui agit en  $Q$ , parce qu'à ce moyen, l'effet de celle-ci diminuera.

### COROLLAIRE XV.

(514.) Dans le Treuil vertical, l'action de la puissance qui provient de la pesanteur, ne se fait point sentir, parce qu'elle agit dans la direction de l'axe; mais il en résultera un frottement, qui sera d'autant plus petit, que l'appui, où le point sur lequel porte le poids de la machine, sera moins éloigné du centre du Treuil.

## DE LA POULIE.

### DÉFINITION LIV.

(515.) On donne le nom de *Poulie* à une petite roue qu'on fait tourner sur un axe, ou essieu, par le moyen d'une ligne flexible appliquée à sa circonférence.

On fait, dans une pièce de bois, ou de quelque autre matière

PLANC. II.  
FIG. 46.

solide, une ouverture  $LI$  propre à recevoir la roue  $IGL$ , qu'on appelle le *Rouet*, qui tourne sur l'axe  $C$ , lequel axe porte dans la piece  $BD$  qu'on appelle la *Chappe*. On rend stable cette dernière piece en  $B$ , & une puissance appliquée en  $H$ , à la ligne flexible  $HLIA$ , qui passe sur le Rouet, agit dans la direction  $LH$  de la même ligne. L'action de cette puissance se communique à  $IA$ , & surmonte une autre puissance appliquée en  $A$ , laquelle est dirigée suivant  $IA$ .

## COROLLAIRE I.

(516.) Les puissances appliquées en  $H$  &  $A$  agissent de la même manière que si elles étoient placées aux points  $L$  &  $I$ , où les lignes  $HL$  &  $AI$  sont tangentes à la roue : d'où l'on voit que la Poulie se réduit à un Treuil dont les leviers  $CL = R$ , &  $CI = R'$ , sont égaux entre eux.

## COROLLAIRE II.

(517.) L'équation générale (510.), qui exprime la relation entre les puissances  $\lambda$  &  $\alpha$ , qui agissent en  $H$  &  $A$ , ou en  $L$  &  $I$ , se réduit, dans la Poulie, à  $\lambda = \frac{\alpha(H^2R^2 \pm h^2r^2 \cos \Sigma)}{H^2R^2 - h^2r^2} + \alpha \sqrt{\frac{(H^2R^2 \pm h^2r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2R^2 - h^2r^2)^2}} - 1$ .

## COROLLAIRE III.

(518.) La puissance  $\lambda$ , nécessaire pour vaincre le frottement, est donc proportionnelle à la puissance  $\alpha$  qu'il s'agit de surmonter.

## COROLLAIRE IV.

(519.) La plus grande & la plus petite valeur de la puissance  $\lambda$  auront donc lieu lorsque (497.) on aura  $\sin \Sigma = 0$ . Sa plus grande valeur sera  $\lambda = \frac{\alpha(HR + hr)}{HR - hr}$ , & sa plus petite sera  $\lambda = \frac{\alpha(HR + hr)}{HR + hr} = \alpha$ .

## COROLLAIRE V.

(520.) Le cas de la plus petite valeur de la puissance  $\lambda$ , laquelle  $= \alpha$ , ne peut jamais avoir lieu dans la Poulie, parce qu'il seroit nécessaire, pour ce cas, que la puissance  $IA$  fût dirigée du côté opposé, ou suivant  $HL$ , & alors la ligne flexible n'agiroit plus sur le Rouet de la Poulie.

## COROLLAIRE VI.

(521.) Dans le cas de la plus grande valeur de la puissance  $\lambda = \frac{\alpha(HR + hr)}{HR - hr}$ , il faut que l'axe du Rouet soit le plus petit qu'il est pos-

sible, parce que, par-là, la valeur de  $\lambda$  sera diminuée, non-seulement par la diminution qui en résulte dans le numérateur, mais encore par l'augmentation du dénominateur.

SCOLIE.

(522.) On pourroit demander de quelle utilité peut être la Poulie; car la ligne  $HLIA$  étant libre sur le Rouet  $IL$ , ou n'en dépendant en aucune façon, on peut penser qu'elle courra sur le Rouet, celui-ci demeurant fixe, c'est-à-dire, sans se mouvoir sur son axe  $C$ . En effet, la puissance  $\lambda$ , appliquée en  $H$ , tire la ligne, & celle-ci la puissance en  $A$ : or il paroît que ce mouvement peut s'exécuter sans qu'il soit nécessaire que le Rouet se meuve sur l'axe  $C$ . Pour faire disparaître ce doute, il suffira de prouver que les forces qui résistent, dans le cas du mouvement sur l'axe, sont moindres que lorsqu'il se fait sur le Rouet fixe; ou, ce qui est la même chose, que  $\lambda$  est moindre dans le premier cas que dans le second.

PROPOSITION LXXIV.

(523.) Déterminer si, dans la Poulie, le mouvement doit se faire sur l'axe, & non sur le Rouet fixe.

La puissance  $\frac{h}{H} \sqrt{\lambda^2 + a^2 \pm 2\lambda a \cos \Sigma}$ , qui surmonte le frottement, a été égalee (494.) à la différence des deux puissances appliquées en  $L$  & en  $I$ , mais après les avoir réduites à l'axe, lorsque c'est sur l'axe  $C$  que se fait le mouvement. Dans le cas où le mouvement se feroit sur la circonférence du Rouet, il n'est pas nécessaire de réduction, parce que c'est à cette circonférence qu'elles sont appliquées. Nous aurons donc pour ce cas,  $\lambda - a = \frac{h}{H} \sqrt{\lambda^2 + a^2 \pm 2\lambda a \cos \Sigma}$ , ou . . . . .

$\frac{R}{R} \lambda - \frac{R}{R} a = \frac{h}{H} \sqrt{\lambda^2 + a^2 \pm 2\lambda a \cos \Sigma}$ ; expression qui est la même que celle donnée, Article 494, si nous faisons  $R = R'$ , &  $R = r$ .

Substituant donc cette valeur dans l'équation  $\lambda = \frac{a(H^2 R^2 \pm h^2 r^2 \cos \Sigma)}{H^2 R^2 - h^2 r^2} + a \sqrt{\frac{(H^2 R^2 \pm h^2 r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2 R^2 - h^2 r^2)^2}} - 1$ , qui exprime la valeur de la puissance  $\lambda$ ,

dans le cas où le mouvement se fait sur l'axe, nous aurons, pour celui où il se feroit sur la circonférence du Rouet, . . . . .

$\lambda = \frac{a(H^2 + h^2 \cos \Sigma)}{H^2 - h^2} + a \sqrt{\frac{(H^2 + h^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2 - h^2)^2}} - 1$ : quantité qui est plus grande que la précédente, comme on peut s'en convaincre, en réduisant seulement  $\frac{H^2 R^2 \pm h^2 r^2 \cos \Sigma}{H^2 R^2 - h^2 r^2}$  dans une série infinie. Car cette

série est  $1 + \frac{h^2 r^2}{H^2 R^2} (1 \pm \cos \Sigma) + \frac{h^4 r^4}{H^4 R^4} (1 \pm \cos \Sigma) + \text{&c.}$  D'où l'on voit que cette valeur est d'autant plus grande, que la quantité  $r$  l'est davantage : donc le mouvement se fait naturellement sur l'axe, & non sur la circonférence du Rouet.

## COROLLAIRE I.

(524.) On a tiré cette conclusion d'après la supposition que le frottement est le même dans un cas que dans l'autre, ou que  $\frac{h}{H}$  est la même quantité dans les deux cas. Ainsi l'on voit que si  $\frac{h}{H}$  étoit moindre lorsque le mouvement se fait sur la circonférence du Rouet, ce dernier mouvement pourroit effectivement avoir lieu plutôt que celui sur l'axe : car, dans ce cas, si l'on supposoit  $h=0$ , on auroit alors  $\lambda=a$ ; quantité qui exprime la plus petite valeur que puisse avoir  $\lambda$ .

## COROLLAIRE II.

(525.) Le mouvement ne se fait donc sur l'axe qu'à cause du frottement : le frottement étant nul, on a, pour tous les cas,  $\lambda=a$ , & par conséquent la détermination au mouvement sur l'axe, ou sur la circonférence du Rouet, est, dans cette supposition, tout-à-fait indifférente.

## SCOLIE.

(526.) La Poulie fixe en  $B$  ne contribue absolument point à faciliter, ou à vaincre, le mouvement de la puissance  $a$ , puisque la puissance  $\lambda$  nécessaire pour produire cet effet, est toujours plus grande que la puissance  $a$ , toutes les fois que la ligne flexible  $HLLA$  appuie sur le Rouet. Mais cependant, en employant cette machine pour quelque besoin particulier, elle contribue beaucoup à produire l'effet demandé, puisque, dans ce cas, le mouvement se faisant sur l'axe, la puissance  $\lambda$  est moindre que dans le cas où il se fait sur la circonférence du Rouet.

## PROPOSITION LXXV.

(527.) Déterminer la relation entre les puissances  $\lambda$  &  $a$ , & celle qui agit sur le point  $B$ , où la Poulie est fixée.

La puissance en  $B$  est égale & contraire à celle qui agit sur l'axe  $C$ , laquelle est composée des deux puissances qui agissent en  $H$  &  $A$ ; mais cette puissance composée a été trouvée (494.)  $= \sqrt{\lambda^2 + a^2 \pm 2\lambda a \cos \Sigma}$  : donc si nous supposons que  $\Omega$  exprime la

la puissance en  $B$ , nous aurons  $\Omega = \sqrt{\lambda^2 + a^2 \pm 2\lambda a \cos \Sigma}$ , ce qui donne  
 $\lambda = \mp a \cos \Sigma \pm \sqrt{\Omega^2 - a^2 \sin^2 \Sigma}$ , ou  $a = \mp \lambda \cos \Sigma \pm \sqrt{\Omega^2 - \lambda^2 \sin^2 \Sigma}$ .

D É F I N I T I O N L V.

( 528 ) La Poulie peut aussi être mobile. Si l'on fixe la ligne flexible  $HLIA$  par son extrémité  $A$ , & que deux puissances agissent en même temps, l'une en  $H$ , & l'autre en  $B$ , la première puissance peut vaincre la seconde, & la mettre en mouvement, en l'entraînant avec la Poulie. C'est pour cela qu'on la nomme *Poulie mobile*.

P R O P O S I T I O N L X X V I.

( 529.) Trouver la relation entre les puissances  $\lambda$  &  $\Omega$  dans la Poulie mobile.

Ayant trouvé ( 527.)  $a = \mp \lambda \cos \Sigma \pm \sqrt{\Omega^2 - \lambda^2 \sin^2 \Sigma}$ , & ( 523.)

$$\lambda = \frac{a(H^2 R^2 + h^2 r^2 \cos \Sigma)}{H^2 R^2 - h^2 r^2} + a \left( \frac{(H^2 R^2 + h^2 r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2 R^2 - h^2 r^2)^2} - 1 \right)^{\frac{1}{2}}, \text{ ou } a = \dots$$

$$\frac{H^2 R^2 + h^2 r^2 \cos \Sigma}{H^2 R^2 - h^2 r^2} + \left( \frac{(H^2 R^2 + h^2 r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2 R^2 - h^2 r^2)^2} - 1 \right)^{\frac{1}{2}} : \text{ nous aurons } \dots$$

$$\mp \lambda \cos \Sigma \pm \sqrt{\Omega^2 - \lambda^2 \sin^2 \Sigma} = \frac{\lambda}{\frac{H^2 R^2 + h^2 r^2 \cos \Sigma}{H^2 R^2 - h^2 r^2} + \left( \frac{(H^2 R^2 + h^2 r^2 \cos \Sigma)^2}{(H^2 R^2 - h^2 r^2)^2} - 1 \right)^{\frac{1}{2}}}.$$

C O R O L L A I R E.

( 330.) Dans le cas de la plus grande valeur de la puissance  $\lambda$ , ou lorsque les lignes  $HL$  &  $AI$  sont parallèles, on a  $\Sigma = 0$  : donc

on aura  $-\lambda + \Omega = \frac{\lambda}{\frac{H^2 R^2 + h^2 r^2}{H^2 R^2 - h^2 r^2} + \left( \frac{(H^2 R^2 + h^2 r^2)^2}{(H^2 R^2 - h^2 r^2)^2} - 1 \right)^{\frac{1}{2}}}$  ; ou, en réduisant ,  $-\lambda + \Omega = \frac{\lambda(HR - hr)}{HR + hr}$  : d'où l'on tire  $\Omega = \frac{2HR\lambda}{HR + hr}$ , &  $\lambda = \frac{\Omega(HR + hr)}{2HR}$ .

D E S M O U F L E S.

D É F I N I T I O N L V I.

( 531.) On appelle *Moufle* une Machine composée de plusieurs Poulies : dans la Marine on nomme ces Machines des *Palans* & des *Caliornes*.

Par une Poulie fixe en  $B$ , & une autre mobile  $D$ , on fait passer une ligne flexible  $HFEDGC$ , fixée en  $C$  à la chappe de la Poulie  $B$ . Une puissance  $\lambda$  appliquée en  $H$ , agit dans la direction  $FH$ , & tire une autre puissance appliquée en  $A$  qui résiste au mouvement de la Poulie  $DG$ , sur laquelle elle agit dans la même direction : l'objet de la puissance  $\lambda$  est d'entraîner la Poulie  $D$  & la puissance appliquée en  $A$ .



PLANC. II.

FIG. 48.  
& 49.

On peut concevoir également que , par deux Poulies fixes en  $B$ , montées dans une même chappe , & unies l'une à l'autre par leurs plans, ou par leurs extrémités, & que, par une autre Poulie mobile  $DG$ , on ait fait passer une ligne flexible  $H FED G I K C$ , dont l'extrémité soit fixée en  $C$  à la Poulie  $DG$ , & qui passe sur les trois Rouets: enfin qu'une autre puissance  $\lambda$  agisse à l'autre extrémité  $H$  dans la direction  $FH$ , en tirant une autre puissance appliquée en  $A$ , qui résiste au mouvement de la Poulie  $DG$ , sur laquelle elle agit dans la même direction.

FIG. 50.

On peut imaginer pareillement trois Poulies fixes en  $B$ , unies entre elles dans une même chappe, & deux Poulies mobiles, aussi unies entre elles, & une ligne flexible, passant par toutes ces Poulies, à l'extrémité  $H$  de laquelle est appliquée une puissance, tandis qu'une autre puissance est appliquée à la Moufle mobile en  $A$ , de la même manière qu'auparavant. Il en sera de même d'un plus grand nombre de Poulies, si l'on veut en employer davantage dans la composition de ces Machines appelées *Moufles*.

## S C O L I E.

(532.) Nous supposons, pour la facilité du calcul, que les lignes, ou cordons qui passent sur les différentes Poulies qui composent les Moufles, tels que  $ED$ ,  $CG$ ,  $FH$ , sont sensiblement parallèles, ce qui donne  $\Sigma = 0$ . Nous supposons encore que toutes les Poulies sont égales, pour n'avoir pas à introduire dans le calcul plusieurs valeurs de  $R$ .

## P R O P O S I T I O N LXXVII.

(533.) Trouver la relation entre la puissance agissante, & la puissance résistante dans les Moufles.

Puisqu'on suppose  $\Sigma = 0$ , le cas se réduit à celui dans lequel la puissance  $\lambda$  a sa plus grande valeur, ou est un *maximum*, & pour lequel (519.) nous avons trouvé  $\lambda = \frac{a(HR+hr)}{HR-hr}$ , supposant que  $\lambda$  désigne la puissance qui agit en  $H$ , &  $a$  celle que doit supporter, ou tirer la ligne  $ED$ . Ces deux puissances seront donc entre elles, comme  $HR+hr$  est à  $HR-hr$ ; & celle que doit supporter la ligne  $ED$ , sera  $= \frac{\lambda(HR-hr)}{HR+hr}$ . Par la même raison, celle qui agit sur la ligne  $ED$ , est à celle qui agit sur la ligne  $GC$ , comme  $HR+hr$  est à  $HR-hr$ : donc celle qui agit sur  $GC = \frac{\lambda(HR-hr)^2}{(HR+hr)^2}$ . Mais cette dernière puissance est celle qui agit sur la ligne  $GI$ ; & celle qui agit sur  $GI$ , est à celle

celle qui agit sur  $KC$ , comme  $HR+hr$  est à  $HR-hr$  : donc la puissance qui agit sur  $KC = \frac{\lambda(HR-hr)^3}{(HR+hr)^3}$ , & ainsi à l'infini, quel que soit le nombre de tours que fasse la ligne sur les Poulies ; c'est-à-dire, quel que soit le nombre des Poulies. S'il n'y avoit donc que deux lignes seulement, comme  $ED$ ,  $CG$ , pour soutenir la Poulie mobile  $DG$ , les forces qu'elles exerceroient seroient  $\frac{\lambda(HR-hr)}{HR+hr}$  &  $\frac{\lambda(HR-hr)^2}{(HR+hr)^2}$ . S'il y en avoit trois, les forces seroient  $\frac{\lambda(HR-hr)}{(HR+hr)}$ ,  $\frac{\lambda(HR-hr)^2}{(HR+hr)^2}$ ,  $\frac{\lambda(HR-hr)^3}{(HR+hr)^3}$ , & ainsi à l'infini. Or comme la somme des forces que supporteront ces lignes, doit être égale à la puissance  $\Omega$  appliquée en  $A$ , nous aurons  $\Omega = \frac{\lambda(HR-hr)}{(HR+hr)} + \frac{\lambda(HR-hr)^2}{(HR+hr)^2} + \frac{\lambda(HR-hr)^3}{(HR+hr)^3} + \&c.$ , en formant cette série d'autant de termes qu'il y a de cordons, ou lignes, qui soutiennent la Moufle mobile.

COROLLAIRE I.

(534.) Si l'on fait  $\frac{HR-hr}{HR+hr} = 1-Q$ , ce qui donne  $Q = \frac{2hr}{HR+hr}$ , on aura  $\Omega = \lambda((1-Q) + (1-Q)^2 + (1-Q)^3 + (1-Q)^4 + \&c.)$ , faisant la série d'autant de termes qu'il y a de cordons qui aboutissent à la Moufle mobile. Si l'on suppose que  $n$  représente le nombre de ces cordons, on aura  $\Omega = \lambda((1-Q)^n + (1-Q)^{n-1} + (1-Q)^{n-2} + (1-Q)^{n-3} + \&c.)$ , le dernier terme de la série étant celui dont l'exposant est l'unité.

COROLLAIRE II.

(535.) On aura pareillement  $\lambda = \frac{\Omega}{(1-Q)^n + (1-Q)^{n-1} + (1-Q)^{n-2} + (1-Q)^{n-3} + (1-Q)^{n-4} + \&c.}$  ; d'où l'on voit combien il est avantageux, dans les Moufles, que  $Q$  ou son égale  $\frac{2hr}{HR+hr}$ , soit le moindre qu'il est possible ; c'est-à-dire que le frottement  $\frac{h}{H}$  soit le plus petit qu'il est possible, ainsi que le rayon de l'axe  $r$  ; & qu'au contraire le rayon  $R$  du Rouet soit le plus grand qu'il se pourra, eu égard aux circonstances.

COROLLAIRE III.

(536) Si l'on élève chaque terme de la série à la puissance indiquée par son exposant, ces puissances seront . . . . .

$$\begin{aligned}
 (1-Q)^n &= 1 - nQ + \frac{n(n-1)}{2} Q^2 - \frac{n(n-1)(n-2)}{2 \cdot 3} Q^3 + \&c. \\
 (1-Q)^{n-1} &= 1 - (n-1)Q + \frac{(n-1)(n-2)}{2} Q^2 - \frac{(n-1)(n-2)(n-3)}{2 \cdot 3} Q^3 + \&c. \\
 (1-Q)^{n-2} &= 1 - (n-2)Q + \frac{(n-2)(n-3)}{2} Q^2 - \frac{(n-2)(n-3)(n-4)}{2 \cdot 3} Q^3 + \&c. \\
 (1-Q)^{n-3} &= 1 - (n-3)Q + \frac{(n-3)(n-4)}{2} Q^2 - \frac{(n-3)(n-4)(n-5)}{2 \cdot 3} Q^3 + \&c. \\
 \&c. &= \&c.
 \end{aligned}$$

Pour avoir la somme de toutes ces quantités, & en conclure la valeur de  $\Omega$ , on remarquera que le nombre des lignes dont cette série doit être composée, est égal à l'exposant de  $1-Q$ . Car on a vu (534.) que le dernier exposant doit être l'unité; & le nombre qu'on doit soustraire de  $n$  dans l'exposant, renfermant autant d'unités qu'il y a de lignes moins une; si  $q$  exprime le nombre total des lignes, nous aurons  $q-1$  pour le nombre à retrancher de  $n$  dans le dernier terme de la série, & par conséquent  $n-q+1$  pour le dernier exposant: donc  $n-q+1=1$ ; d'où l'on tire  $q=n$ ; c'est-à-dire que le nombre des lignes dont la série doit être composée, contient autant d'unités qu'il y en a dans le nombre  $n$ , ou qu'il y a de cordons, ou lignes, qui soutiennent la Moufle mobile. La somme des unités qui sont au premier terme de toutes les lignes sera donc  $n$ , & par conséquent

$$\Omega = \lambda \left\{ n - \frac{n(n-1)}{1 \cdot 2} Q + \frac{n(n-1)(n-2)}{1 \cdot 2 \cdot 3} Q^2 - \frac{n(n-1)(n-2)(n-3)}{1 \cdot 2 \cdot 3 \cdot 4} Q^3 + \&c. \right\},$$

ou, en sommant les quantités qui composent chaque terme,  $\Omega = \lambda \left( \frac{n}{1} - \frac{(n+1)n}{1 \cdot 2} Q + \frac{(n+1)n(n-1)}{1 \cdot 2 \cdot 3} Q^2 - \frac{(n+1)n(n-1)(n-2)}{1 \cdot 2 \cdot 3 \cdot 4} Q^3 + \&c. \right)^*$ ; ce qui donne . . . . .

$$\lambda = \frac{\Omega}{\frac{n}{1} - \frac{(n+1)n}{1 \cdot 2} Q + \frac{(n+1)n(n-1)}{1 \cdot 2 \cdot 3} Q^2 - \frac{(n+1)n(n-1)(n-2)}{1 \cdot 2 \cdot 3 \cdot 4} Q^3 + \&c.}, \text{ en}$$

formant toutes ces séries d'autant de termes qu'il y a d'unités dans  $n+1$ , ou d'autant de termes qu'il y a de lignes, ou cordons, qui tirent la Moufle fixe  $B$ .

\* Pour sommer les quantités qui composent chaque terme, on remarquera 1°. que les quantités  $n$ ,  $n-1$ ,  $n-2$  &c. qui multiplient le second terme de la valeur de  $\Omega$ , ne sont autre chose que la suite naturelle des nombres, prise en décroissant depuis le terme  $n$  jusqu'à l'unité. Ainsi la somme de toutes ces quantités est  $= n \cdot \frac{(n+1)}{2}$ .

2°. Que le nombre des produits  $n(n-1)$ ,  $(n-1)(n-2)$ ,  $(n-2)(n-3)$  &c. est  $= n$ , en admettant 0 pour le dernier produit, puisque le second facteur de ces produits devient zéro, au rang désigné par  $n$ . Prenant donc la suite de ces produits en sens contraire, c'est-à-dire,

## COROLLAIRE IV.

(537.) La force qui s'exerce en  $B$  est la même que celle qui s'exerce en  $A$ , plus la puissance  $\lambda$  qui agit dans la direction  $PH$ . Donc la force qui s'exerce en  $B = \Omega + \lambda = \dots\dots\dots$

$$\lambda \left( \frac{n+1}{1} - \frac{(n+1)n}{1.2} Q + \frac{(n+1)n(n-1)}{1.2.3} Q^2 - \frac{(n+1)n(n-1)(n-2)}{1.2.3.4} Q^3 + \&c. \right)$$

## COROLLAIRE V.

(538.) Donc la puissance qu'on peut vaincre en  $B$  est plus grande que celle qu'on peut vaincre en  $A$ , de la quantité  $\lambda$ , & par conséquent il est avantageux d'arranger les Mouflés, de manière que la puissance qu'il s'agit de vaincre, soit placée en  $B$ , ou que la Moufle  $B$  soit mobile, & la Moufle  $DG$  fixe.

écrivant le premier celui qui est écrit le dernier, & *vice versa*, on formera la suite 1.0, 2.1, 3.2, 4.3, 5.4, &c...  $n(n-1)$ . Pour sommer cette suite, on fera attention que puisque  $n(n-1)$ , ou  $n^2-n$ , est l'expression générale d'un de ses termes, il ne s'agit que de faire successivement  $n=1$ ,  $n=2$ ,  $n=3$ , &c. & de prendre la somme de tous les résultats : or il est évident qu'on forme alors la somme des carrés de la suite naturelle des nombres, & qu'on en déduit la somme des mêmes nombres naturels. Nommant donc  $S$  la somme des nombres de la suite naturelle, &  $S'$  celle de leurs carrés, on aura  $S'-S$  pour la somme de la série dont il est ici question. Mais chacun sait que  $S'=n \cdot \frac{n+1}{2} \cdot \frac{2n+1}{3}$ ; (Voyez d'ailleurs pour la démonstration, la troisième partie du *Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Art. 236 & 237.) & que  $S=n \cdot \frac{n+1}{2}$ ; donc  $S'-S=n \cdot \frac{n+1}{2} \cdot \frac{2n+1}{3} - n \cdot \frac{n+1}{2} = \frac{n(n+1)(n-1)}{3}$ . Donc le troisième terme de la série qui exprime la valeur de  $\Omega$  est  $\frac{(n+1) \cdot n \cdot (n-1)}{1.2.3} Q^2$ .

On remarquera, en troisième lieu, qu'en faisant  $n=1$ ,  $n=2$ ,  $n=3$ , &c. dans la suite des produits  $n(n-1)(n-2)$ ,  $(n-1)(n-2)(n-3)$ ,  $(n-2)(n-3)(n-4)$  &c. dont la somme forme le coefficient du quatrième terme, cette série s'arrêtera aussi-tôt qu'on aura fait  $n =$  au nombre des termes, & qu'alors le produit précédent sera aussi  $=0$ . Prenant donc, comme tout à l'heure, la série en sens contraire, elle sera 1.0.-1, 2.1.0, 3.2.1, 4.3.2, &c. . . . .  $n(n-1)(n-2)$ . Un terme quelconque de cette suite est donc  $n \cdot (n-1)(n-2) = (n^2-n)(n-2) = n^3-3n^2+2n$ . Pour sommer cette suite, il ne s'agit encore que de faire successivement  $n=1$ ,  $n=2$ ,  $n=3$ , &c., & de sommer tous les résultats : or il est évident que cela revient à prendre la somme des cubes de la suite naturelle, à en retrancher le triple de la somme des carrés de la même suite, & à ajouter au reste le double de la somme des termes de la suite naturelle. Représentant donc par  $S''$  la somme des cubes de la suite naturelle, la somme de la série dont il s'agit ici, sera  $= S'' - 3S' + 2S$ . Mais  $S'' = \frac{n^4+2n^3+n^2}{4} = n \cdot \frac{n+1}{2} \cdot \frac{n^2+1}{2}$ . (On peut trouver cette valeur par ce qui est démontré, Art. 236 & 237 de l'Ouvrage auquel nous venons de renvoyer),  $3S' = n \cdot \frac{n+1}{2} \cdot (2n+1)$ , &  $2S = n \cdot (n+1)$  : donc la somme de la série dont il s'agit, ou  $S'' - 3S' + 2S = n \cdot \frac{n+1}{2} \cdot n \cdot \frac{n+1}{2} - n \cdot \frac{n+1}{2} \cdot (2n+1) + n \cdot (n+1) = \frac{n \cdot (n+1) \cdot (n-1) \cdot (n-2)}{4}$ ; & par conséquent le quatrième terme de la valeur de  $\Omega = \frac{(n+1)n(n-1)(n-2)}{1.2.3.4} Q^3$ . La loi que suivent les termes de la valeur de  $\Omega$  est suffisamment annoncée pour que le Lecteur puisse facilement la continuer. On verra encore, avec une légère attention, que les deux suites que nous venons de sommer sont de l'espèce de celles des nombres *Triangulaires* & *Pyramidaux*.

## COROLLAIRE VI.

(539.) Si l'on multiplie par  $Q$  l'équation précédente (537.), & si l'on soustrait  $\lambda$  de part & d'autre, on aura . . . . .  
 $(\Omega + \lambda)Q - \lambda = -\lambda \left(1 - \frac{n+1}{1}Q + \frac{(n+1)n}{1.2}Q^2 - \frac{(n+1)n(n-1)}{1.2.3}Q^3 + \&c.\right)$   
 $= -\lambda(1-Q)^{n+1}$ ; d'où l'on tire, en réduisant, . . . . .  
 $\Omega = \frac{\lambda(1-Q)(1-(1-Q)^n)}{Q}$ , &  $\lambda = \frac{\Omega Q}{(1-Q)(1-(1-Q)^n)}$ .

## S C O L I E I.

(540.) Si l'on suppose, avec M. *Bilfinger*  $\frac{h}{H} = \frac{1}{4}$ , &  $\frac{r}{R} = \frac{1}{5}$ , ce qui donnera (534.)  $Q = \frac{2}{21}$ ; & si l'on substitue cette valeur dans celle de  $\lambda$  (539.), on aura  $\lambda = \frac{\frac{2}{21} \cdot \Omega}{(1 - \frac{2}{21})(1 - (1 - \frac{2}{21})^n)} = \frac{2 \cdot \Omega}{19(1 - (\frac{19}{21})^n)}$ .

Qu'on suppose maintenant  $n=3$ , on aura  $\lambda = \frac{2 \cdot \Omega}{19(1 - \frac{6859}{9261})} = \frac{9261 \cdot \Omega}{22819}$ . Dans le cas où l'on supposeroit le frottement nul, on a  $h=0$ , &  $Q=0$ , & l'équation  $\lambda = \frac{\Omega Q}{(1-Q)(1-(1-Q)^n)}$  ne donneroit rien; mais ayant recours à celle de l'*Art.* 536, elle donne, en conséquence de cette supposition,  $\lambda = \frac{\Omega}{n}$ , qui est la formule générale donnée par tous les Auteurs. On aura donc, dans le cas de  $n=3$ ,  $\lambda = \frac{1}{3} \Omega$ , ou  $\lambda = \frac{7777}{10000} \Omega$ : ainsi la puissance  $\lambda$ , dans cette supposition, sera à celle déterminée ci-dessus, comme  $\frac{1}{3}$  est à  $\frac{9261}{22819}$ , ou comme 22819 est à 27783. La différence de ces deux valeurs est, comme l'on voit, bien considérable.

## S C O L I E II.

(541.) Pour faciliter le calcul, nous avons négligé le poids des Mouffles, & celui des cordes, que nous avons regardées comme des lignes: mais on pourroit facilement introduire ces quantités dans le calcul, si on le vouloit. Il est nécessaire d'y avoir égard, lorsque la puissance qu'il est question de vaincre est petite; mais lorsqu'elle est fort grande, on peut les négliger. Nous nous sommes aussi dispensés d'avoir égard à la grosseur des cordes, ou à leur roideur, ou inflexibilité, qui cependant coûte quelquefois beaucoup à surmonter, particulièrement lorsque les puissances sont petites; mais aussi, lorsqu'elles sont grandes, on peut les négliger, sans crainte d'erreur sensible.





# LIVRE SECON D.

## DES FLUIDES.

### CHAPITRE PREMIER.

*De l'Equilibre des Fluides , & de la force avec laquelle  
ils agissent lorsqu'ils sont en repos.*

#### D É F I N I T I O N I.

( 542. ) **U**N *Fluide* est un corps dont les parties cedent à toute espece de force , & qui , en cédant , se meuvent facilement entre elles.

C'est la définition que *Newton* donne des Fluides , dans le Livre II , Section V de sa *Philosophie Naturelle*. Elle est conforme à ce qui a été dit dans le premier Livre , même dans le cas où un nombre quelconque de parties d'un Fluide seroit poussé perpendiculairement contre une surface immobile ; car , en vertu de l'impression qui doit se former dans ces parties , elles doivent se séparer latéralement , & d'autant plus que la densité du Fluide est moindre. On ne considere point ici le cas où une seule particule infiniment petite seroit ainsi poussée ; car , comme nous l'avons déjà dit , nous n'avons pas besoin de cet examen pour ce que nous nous proposons.

#### P R O P O S I T I O N I.

( 543. ) *Lorsque toute la masse du Fluide est en repos , la force , ou pression , que souffre chacune de ses particules , est toujours la même , dans quelque direction que ce soit.*

Si la pression qu'éprouve une particule quelconque n'étoit pas la même dans toutes les directions , d'après la définition précédente , elle céderoit sa place à la pression la plus forte , & elle se mettroit en mouvement , ce qui est contre la supposition : donc la pression qu'éprouve une particule quelconque d'un fluide , lorsqu'il est en repos , est la même dans toutes les directions.

#### P R O P O S I T I O N I I.

( 544. ) *La force , ou le poids , qui , en vertu de la gravité , comprime*

*verticalement une particule quelconque d'un Fluide qui est en repos, est égale au poids de la colonne verticale du Fluide qui est au-dessus d'elle.*

Une particule quelconque du Fluide gravite sur son inférieure, par la propriété générale des corps graves; & cette gravitation se communique d'une particule à l'autre, à cause de leur contact: donc la particule inférieure supporte le poids, ou l'action, de toutes les particules supérieures, ou de la colonne verticale qui les renferme.

#### COROLLAIRE.

(545.) Comme une particule quelconque est poussée avec une force égale dans toutes les directions, il s'ensuit qu'une particule quelconque est poussée dans toutes les directions avec une force égale au poids de la colonne verticale qui est au-dessus d'elle.

#### DÉFINITION II.

(546.) Pour éviter les répétitions, nous appellerons désormais *Superficie du Fluide* la surface supérieure du Fluide, quelque figure, ou disposition, qu'elle ait.

#### PROPOSITION III.

(547.) *Lorsque toute la masse d'un Fluide est en repos, sa superficie est horizontale, ou perpendiculaire à la direction des corps graves.*

Si la superficie du fluide n'étoit pas horizontale, les colonnes verticales qui répondent à une particule du fluide, & dont elle supporte le poids, ou la pression, dans toutes les directions, ne seroient pas égales; par conséquent cette particule seroit pressée inégalement, & elle devroit alors se mettre en mouvement, ce qui est contre la supposition: donc la superficie d'un fluide qui est en repos, est horizontale.

#### COROLLAIRE I.

(548.) Si la superficie du Fluide est horizontale, toute sa masse est en repos.

#### COROLLAIRE II.

(549.) Quand toute la masse d'un Fluide ne sera pas en repos, sa superficie ne sera pas horizontale; & réciproquement, la superficie du Fluide n'étant pas horizontale, toute sa masse ne sera pas en repos.

#### SCOLIE I.

(550.) On fait abstraction de la force d'attraction, ou de toute autre force, excepté la gravité, dont les vases, ou les corps, qui

contiennent les Fluides, peuvent être doués; ces forces étant de très-peu d'importance pour notre objet.

SCOLIE II.

(551.) On doit entendre ce qui vient d'être dit, lorsque tout le Fluide contenu dans le vase, ou celui de deux, ou d'un plus grand nombre de vases qui se communiquent, est homogène, ou d'une densité uniforme; parce que, dans ce cas, chaque canal pèse autant que son correspondant, comme il a été démontré. Mais ce ne seroit pas la même chose, si les Fluides de deux, ou d'un plus grand nombre de vases qui communiquent l'un à l'autre par un orifice, étoient de différentes densités. Qu'on suppose que la densité, ou le poids d'un pied cube d'un des Fluides soit  $= m$ , & que celui d'un pied cube de l'autre soit  $= M$ ; le poids, ou la pression, que le premier exercera sur l'orifice, sera  $madbde$ , & celui qu'exercera le second, sera  $MAdbde$ ;  $dbde$  exprimant l'aire de l'orifice, & la profondeur du même orifice au-dessous de la superficie des Fluides étant représentée par  $a$  &  $A$ . Mais, pour qu'il y ait équilibre, il faut que  $madbde = MAdbde$ ; ou qu'on ait  $a : A :: \frac{1}{m} : \frac{1}{M}$ . Donc les hauteurs des superficies des Fluides au-dessus des orifices, doivent être en raison inverse des densités des mêmes Fluides, ou en raison inverse de leurs poids sous un même volume.

PROPOSITION IV.

(552.) La force que souffre une partie différencio-différencielle quelconque d'une surface qui contient un Fluide, est perpendiculaire à cette partie.

De quelque manière qu'une surface soit pressée par un Fluide, les forces peuvent être décomposées en forces perpendiculaires & en forces parallèles à la surface; mais ces dernières se détruisent mutuellement (543.): donc il ne reste que les forces perpendiculaires, & par conséquent la force que souffre une différencio-différencielle d'une surface quelconque qui renferme un Fluide, est perpendiculaire à cette surface.

PROPOSITION V.

(553.) La force que souffre une partie différencio-différencielle quelconque d'une surface qui renferme un Fluide en repos, est égale au poids d'une colonne verticale du même Fluide, dont la base est égale à la différencio-différencielle de la surface, & dont la hauteur est la hauteur verticale du Fluide au-dessus de cette différencio-différencielle.

PLANG. III.

Chacune des particules du Fluide qui compriment la différencio-différencielle de la surface, souffre elle-même une pression égale au poids de la colonne verticale du Fluide qui est au-dessus d'elle : donc toute la force qui comprime la différencio-différencielle, est égale au poids d'autant de colonnes verticales qu'il y a de particules du Fluide qui la touchent ; c'est-à-dire, au poids d'une colonne verticale dont la base est égale à la différencio-différencielle de la surface, & dont la hauteur est la hauteur verticale du Fluide au-dessus de la même différencio-différencielle.

## COROLLAIRE I.

Fig. 51.

(554.) Donc si l'on coupe une surface  $AB$  par deux lignes horizontales  $FG$ ,  $HI$ , infiniment proches l'une de l'autre ; & par deux autres lignes  $KL$ ,  $MN$ , perpendiculaires à celles-là, & qui soient aussi infiniment proches l'une de l'autre ; la force que supportera l'espace différencio-différenciel  $KLMN$ , dans la direction  $CD$  qui lui est perpendiculaire, le Fluide étant en repos, sera exprimée par  $m.a.LN.NM$ . Si, dans cette expression, l'on prend les mesures en pieds,  $m$  marquera le poids d'un pied cubique du Fluide, &  $a$  le nombre de pieds de la hauteur verticale de sa superficie au-dessus de la différencio-différencielle.

## COROLLAIRE II.

(555.) La force  $m.a.LN.NM$ , dont la direction est suivant la perpendiculaire  $CD$ , peut être décomposée en deux autres, l'une horizontale  $CE$ , & l'autre verticale  $ED$  ; & ces trois forces seront entre elles, comme  $CD$ ,  $CE$  &  $ED$  ; ou, en tirant l'horizontale  $NO$ , & la verticale  $MO$ , comme  $NM$ ,  $MO$  &  $ON$ , à cause que les triangles  $CED$ ,  $MON$  sont semblables, ayant l'angle  $MNO = EDC$ . Nous aurons donc  $NM$  est à  $MO$ , comme la force perpendiculaire suivant  $CD$ , ou  $m.a.LN.NM$ , est à  $m.a.LN.MO$ , force horizontale suivant  $CE$ . On aura pareillement  $NM$  est à  $NO$ , comme la force perpendiculaire suivant  $CD$ , ou  $m.a.LN.NM$ , est à  $m.a.LN.NO$ , force verticale suivant  $ED$ .

## COROLLAIRE III.

(556.) La force horizontale sera donc à la force verticale, comme  $MO$  est à  $NO$ , ou comme le sinus de l'angle  $MNO$  est à son cosinus.

## COROLLAIRE IV.

(557.) La ligne  $MO$  est égale à la différencielle verticale, ou

à la différentielle  $da$  de la hauteur du Fluide : donc la force horizontale qui agira sur l'aire différencio-différencielle  $LKMN$ , dans le cas où le Fluide est en repos, sera encore  $= mada.LN$ . PLANC. III.

COROLLAIRE V.

(558.) La force horizontale  $CE$  peut également être décomposée en deux autres forces aussi horizontales, l'une suivant la direction donnée  $CP$ , & l'autre suivant  $CQ$ , perpendiculaire à celle-ci ; & ces trois forces seront entre elles comme  $CE, CP, CQ$  ; ou en tirant les lignes  $LR, NR$ , parallèles aux directions  $CP, CQ$ , comme  $LN, NR$ , &  $LR$ , à cause des triangles semblables  $CEP, CEQ, NLR$ . Nous aurons donc  $LN$  est à  $NR$ , comme la force horizontale suivant  $CE = mada.LN$  est à  $mada.NR$ , force horizontale suivant  $CP$ . On aura pareillement  $LN$  est à  $LR$ , comme  $mada.LN$  est à  $mada.LR$ , force horizontale suivant  $CQ$ . FIG. 52.

COROLLAIRE VI.

(559.) Le produit  $LN.NO$  exprime l'aire  $NT=PQRS$  formée dans la superficie horizontale du Fluide, & terminée par les quatre verticales  $LP, TS, NQ, OR$ , élevées des quatre angles du parallélogramme  $LO$  : donc aussi la force verticale qui agit sur la différencio-différencielle  $LKMN = ma.PQ.PS$ . FIG. 53.

PROPOSITION VI.

(560.) La somme des forces horizontales qui agissent sur un corps quelconque submergé dans un Fluide qui est en repos, est zéro ; & par conséquent le corps doit demeurer en repos, quant au mouvement horizontal.

Soit un corps quelconque  $ADBE$ , lequel soit coupé par un plan  $ACBE$  qui coïncide avec la surface du Fluide, lorsque celui-ci est en repos. Soit mené les deux plans  $FOI, LQR$ , infiniment voisins, & parallèles au plan supérieur  $ACBE$ , & soit pris, entre ces plans, la différencio-différencielle  $OQNP$ . Elevant ensuite le plan vertical  $OTMK$ , soit abaissé sur lui la perpendiculaire  $PG$ , & soit élevé les verticales  $GH, OK$  &  $TM$ . Enfin, soit fait  $MH = TG = u$ ,  $HK = GO = du$ ,  $HG = KO = z$ , & la hauteur verticale comprise entre les deux plans  $FOI, LQR = dz$ . FIG. 54.

Cela posé, on aura (558.) la force horizontale qui agit sur la différencio-différencielle  $OQNP$ , dans la direction  $FT$ , ou la parallèle  $AM$ ,  $= mzdzdu$  ; & celle qui agit sur  $FOQL$ , sera  $= muzdz$ ,  
TOME I. Ff



PLANG. III.

à cause que  $\gamma$  est constant, le Fluide étant en repos. Mais, pour que cette expression soit celle de la force qui agit sur l'espace entier  $FOIRQL$ , nous devons faire  $u=0$ , puisque c'est la valeur de  $u$  dans le point  $I$ : donc la somme des forces horizontales qui agissent sur la zone  $FOIRQL=0$ . On démontrera la même chose pour toutes les zones dans lesquelles on peut diviser le corps; & la même chose dans d'autres directions horizontales quelconques. Donc la somme des forces horizontales qui agissent sur tout le corps, est zéro; & par conséquent le corps demeurera en repos quant au mouvement horizontal.

## PROPOSITION VII.

(561.) *La force verticale qui agit sur un corps submergé dans un Fluide, ou que lui communique le Fluide, celui-ci étant en repos, est égale au poids du Fluide dont il occupe la place.*

FIG. 59.

Soit  $ADBE$  un corps quelconque coupé par un plan  $ACBE$ , qui coïncide avec la surface du Fluide, lorsque celui-ci est en repos. Soit pris la droite  $AB$  pour la ligne des abscisses, & ses perpendiculaires  $EC, FG$ , infiniment proches l'une de l'autre, pour les ordonnées. Soit aussi mené les lignes  $HI, KL$ , aussi infiniment proches, & parallèles aux abscisses. Faisant enfin  $AM=x$ ,  $MH=u$ , on aura  $HK.HI=dudx$ ; & la force verticale qui agit sur la différencio-différentielle  $NPOQ$  de la surface, sera  $=ma.dudx$  (559.). Or  $a=HN$ , hauteur du Fluide au-dessus de cette différencio-différentielle: faisant donc cette hauteur  $HN$  variable, &  $=\gamma$ , la force verticale sera  $=m\gamma dudx$ . Mais l'expression  $\gamma dudx$  est celle de l'élément différencio-différentiel  $LV$  du corps, lequel élément est compris entre les quatre verticales  $HN, KP, IQ, LO$ ; l'intégrale  $\int \gamma dudx$  fera donc l'expression de tout le volume qu'occupe le corps dans le Fluide, &  $m\int \gamma dudx$  sera celle du poids du volume de Fluide qu'occupe le même corps. Or, d'après ce qu'on vient de dire, la somme des forces verticales qui agissent sur le corps, ou la force verticale totale, est aussi exprimée par  $m\int \gamma dudx$ . Donc la force qu'éprouve verticalement, de bas en haut, un corps submergé dans un Fluide qui est en repos, ou la force que lui communique le Fluide, est égale au poids du volume de Fluide que déplace le corps.

## PROPOSITION VIII.

(562.) *Pour qu'un corps submergé dans un Fluide qui est en repos, soit sans aucun mouvement vertical, il faut que le poids du corps soit*

égal à celui du volume de Fluide qu'il déplace, & de plus que la verticale qui passe par le centre du volume de Fluide déplacé, coïncide avec celle qui passe par le centre de gravité du corps.

Les forces  $m\zeta dxdx$  sont autant de puissances qui poussent le corps verticalement, de bas en haut, ou, ce qui revient au même (89, 90 & 91.),  $ms\zeta dxdx$  est une puissance qui pousse verticalement le corps de bas en haut, & est placée au centre de toutes les puissances  $m\zeta dxdx$ , ou au centre de l'espace qu'occupe le corps dans le Fluide. Supposant maintenant que  $M$  représente la masse de tout le corps,  $M$  sera une autre puissance qui pousse verticalement le corps de haut en bas : donc (110.) on doit avoir  $ms\zeta dxdx - M = 0$ , pour que le centre de gravité soit sans aucun mouvement ; c'est-à-dire que le poids  $M$  du corps doit être égal à  $ms\zeta dxdx$ , poids du volume de Fluide qu'il déplace. En outre, si nous nommons  $p$  la distance horizontale de la verticale, qui passe par le centre de gravité, à celle qui passe par la puissance  $ms\zeta dxdx$ , ou par le centre de l'espace, ou volume du corps submergé dans le Fluide, nous aurons (168.)  $\frac{ms\zeta p d\zeta dxdx}{s}$  pour l'expression de l'angle de rotation. Mais cette quantité ne peut être zéro, dès le commencement de l'action, si l'on n'a pas  $p = 0$ . Donc, pour qu'il n'y ait absolument aucun mouvement, soit vertical, soit de rotation, il faut que la verticale qui passe par le centre du volume de Fluide déplacé, coïncide avec celle qui passe par le centre de gravité du corps.

## CHAPITRE II.

*De la force avec laquelle les Fluides en mouvement agissent contre une différencio-différencielle de surface.*

### PROPOSITION IX.

(563.) **SI**, dans la surface qui contient un Fluide en repos, on ouvre un orifice, qu'on peut supposer pour le présent infiniment petit, le Fluide sortira par cet orifice avec une vitesse égale à celle qu'il acquerrait en tombant librement de la hauteur verticale  $a$  de la surface du Fluide au-dessus de l'orifice.

Supposons que  $A$  soit une particule du Fluide, &  $\alpha$  la puissance qui l'anime lorsqu'elle tombe librement, nous aurons (32.)  $\frac{\alpha}{A} = u$ .

PLANC. III.

Soit supposé maintenant la même particule sortant par l'orifice, la puissance qui l'animerait, fera la force réunie de toutes les particules qui sont contenues dans la hauteur  $a$  (544.). Par conséquent  $n$  étant supposé un nombre infini, ce nombre représentera la totalité des particules contenues dans cette hauteur, &  $na$  fera la puissance qui anime la particule qui jaillit par l'orifice. Mais le temps durant lequel cette puissance agit sur la particule, doit être infiniment petit, nous devons donc le représenter par  $\frac{t}{n}$  : par conséquent nous aurons aussi (32.)  $\frac{na}{A} \cdot \frac{t}{n} = V$ ;  $V$  désignant la vitesse avec laquelle la particule jaillit par l'orifice; c'est-à-dire, en réduisant  $\frac{at}{A} = V$  : donc les deux vitesses  $V$  &  $u$  sont égales.

## C O R O L L A I R E.

(564.) Comme les particules du Fluide sont poussées dans toutes les directions avec une force égale, il s'ensuit que quelle que soit la direction suivant laquelle une particule est poussée, cette particule prendra, en s'échappant, une vitesse  $u = 8\sqrt{a}$ ; vitesse qui est celle que doit acquérir un corps, ou une particule de Fluide, qui tombe librement de la hauteur verticale  $a$  (52.).

## S C O L I E.

(565.) Dans la pratique, la vitesse réelle du Fluide est toujours moindre que celle que nous venons d'assigner d'après la théorie. Cette différence vient du frottement que doit produire le choc des particules contre les parois de l'orifice, & encore de celui que produit le choc des particules les unes contre les autres, même avant qu'elles parviennent à jaillir par l'orifice. Mais nous ferons abstraction de tous ces frottements, dont la considération n'est pas nécessaire pour notre objet, comme nous le verrons dans la suite.

## P R O P O S I T I O N X.

(566.) Trouver le rapport entre la force perpendiculaire qui agit sur une différencio-différencielle de surface, & la vitesse avec laquelle le Fluide jailliroit par cette différencio-différencielle, si elle lui donnoit un libre passage.

FIG. 52.

Nous avons trouvé cette force (554.)  $= ma.LN.NM$ ;  $LN.NM$  exprimant l'aire différencio-différencielle de la surface. Nous avons trouvé pareillement (564.) la vitesse  $u$  avec laquelle le Fluide jailliroit par cette différencio-différencielle  $= 8\sqrt{a}$ , ce qui donne  $a = \frac{u^2}{64}$ .

Donc la force dont il est ici question, sera représentée par  $\frac{mu^2}{64}LN.MN$ ; expression qui renferme la relation cherchée.

C O R O L L A I R E.

(567.) Connoissant la vitesse avec laquelle le Fluide jailliroit par la différencio-différencielle, on aura la force dont cette petite surface soutient l'effort, en multipliant son aire  $LN.MN$ , par le quarré de la vitesse  $u$ , & par la constante  $\frac{m}{64}$ .

P R O P O S I T I O N X I.

(568.) La force perpendiculaire qu'éprouve une différencio - différencielle de surface  $LN.MN$ , lorsqu'elle se meut dans un Fluide, en suivant une direction qui lui est perpendiculaire, est  $= m.LN.MN(\sqrt{a} \pm \frac{1}{2}u)^2$ ;  $u$  designant la vitesse perpendiculaire de la surface.

On vient de voir (564.) que la vitesse avec laquelle le Fluide jailliroit par la différencio-différencielle de la surface, s'il avoit un libre passage, est  $= 8\sqrt{a}$ : par conséquent si la surface se meut avec la vitesse  $u$ , dans la même direction perpendiculaire par laquelle le Fluide se dirigeroit, la vitesse relative sera  $8\sqrt{a} \pm u$ ; le signe  $+$  ayant lieu dans le cas où la surface se meut contre le Fluide, & le signe  $-$  lorsqu'elle tend à s'en éloigner, où qu'elle fuit le Fluide. Donc la force perpendiculaire dont la surface soutiendra l'effort, est (567.)  $= \frac{m.LN.NM}{64}(8\sqrt{a} \pm u)^2 = m.LN.NM(\sqrt{a} \pm \frac{1}{2}u)^2$ ;  $a$  designant la distance verticale de la différencio-différencielle de la surface à la superficie du Fluide, celui-ci étant en repos.

P R O P O S I T I O N X I I.

(569.) Si l'on représente par  $\alpha$  l'angle  $MNO$  que forme la surface avec l'horizontale  $NO$ , perpendiculaire à  $LN$ , la force perpendiculaire, dont la différencio-différencielle  $LKMN$  éprouvera la résistance, en se mouvant perpendiculairement, sera aussi  $= m.LN. \frac{MO}{\sin \alpha} (\sqrt{a} \pm \frac{1}{2}u)^2 = m.db. \frac{da}{\sin \alpha} (\sqrt{a} \pm \frac{1}{2}u)^2$ , en faisant la différencielle horizontale  $LN=db$ .

Car on a  $MN:MO::1:\sin \alpha$ , & par conséquent  $MN = \frac{MO}{\sin \alpha} = \frac{da}{\sin \alpha}$ ; cette valeur de  $MN$  étant substituée dans l'expression  $m.LN.MN(\sqrt{a} \pm \frac{1}{2}u)^2$  qu'on vient de trouver (568.), la change en celle-ci,  $\frac{m.db.da}{\sin \alpha} (\sqrt{a} \pm \frac{1}{2}u)^2$ ; c'est l'expression de la force perpendiculaire dont la différencio-différencielle  $LKMN$  éprouve la résistance, en se mouvant perpendiculairement.

## PROPOSITION XIII.

(570.) Si la différencio-différencielle LKMN, au lieu de se mouvoir suivant une direction qui lui soit perpendiculaire, se meut suivant une autre direction quelconque qui fasse avec elle un angle donné  $= \theta$ , la force perpendiculaire qu'éprouvera la différencio - différencielle, sera  $= \dots$   
 $\frac{m.db.da}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u \sin \theta})^2$ .

La vitesse suivant la direction que suit la différencio-différencielle, est à la vitesse suivant la perpendiculaire, comme 1 est à  $\sin \theta$  : par conséquent cette vitesse perpendiculaire sera  $= u \sin \theta$ . Cette valeur étant substituée dans l'expression  $\frac{m.db.da}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u})^2$  qu'on vient de trouver (569.), en place de  $u$  seul, qui représente, dans cette formule, la vitesse perpendiculaire, on aura la force, ou résistance, perpendiculaire qu'éprouve la différencio-différencielle  $= \frac{m.db.da}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u \sin \theta})^2$ .

## PROPOSITION XIV.

(571.) La force ou résistance qu'éprouvera la surface différencio-différencielle LKMN, suivant une direction quelconque qui la coupe sous un angle donné  $\alpha$ , sera  $= \frac{m.db.da \cdot \sin \alpha}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u \sin \theta})^2$ .

Fig 56

Soit DL cette direction quelconque ; & du point D soit abaissé la perpendiculaire DC sur la surface ; tirant ensuite la ligne LC, l'angle DLC, ou son égal DFG, sera  $= \alpha$ , FG étant supposé perpendiculaire sur LD. Si donc DF représente la force, ou résistance, perpendiculaire, DG représentera celle que la différencio-différencielle de la surface éprouve dans la direction DL. Mais DF est à DG, comme 1 est à  $\sin \alpha$  ; on aura donc aussi 1 est à  $\sin \alpha$ , comme  $\frac{m.db.da}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u \sin \theta})^2$ , force, ou résistance, perpendiculaire, est à  $\frac{m.db.da \cdot \sin \alpha}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u \sin \theta})^2$ , force, ou résistance, suivant la direction DL.

## COROLLAIRE.

(572.) Dans le cas où l'on demanderoit la force suivant la direction du mouvement, alors  $\alpha = \theta$  ; & par conséquent la force qu'éprouvera la différencio-différencielle de la surface LKMN, dans la direction de son mouvement, est  $= \frac{m.db.da \cdot \sin \theta}{\sin \theta} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2}u \sin \theta})^2$ .

## LEMME I.

(573.) Si, par quelque point D de la direction PL, on fait passer un plan vertical IED, perpendiculaire à la différencio-différencielle LKMN ;



& par la base  $LN$  de ladite différencio-différencielle, un plan horizontal  $NLA$ . Si, de plus, ayant élevé la verticale  $DAI$ , on mène les perpendiculaires  $AB$ ,  $DC$ ,  $AH$ , en nommant  $\lambda$  l'angle  $NLA$ , &  $\mu$  l'angle  $LDA$ , on aura  $\sin \alpha$ , ou le sinus de l'angle  $CLD$  que forme la direction  $DL$  avec la différencio-différencielle,  $= \sin \lambda. \sin \eta. \sin \mu. + \cos \mu. \cos \eta$ .

Supposons  $LA = q$ , on aura  $AE = q. \sin \lambda$ ; & dans le triangle rectangle  $BAE$ , à cause que  $\sin \eta =$  le sinus de l'angle  $BEA$ , on aura  $BA = CH = q. \sin \eta. \sin \lambda$ . Dans le triangle aussi rectangle  $LAD$ , on a  $DA = \frac{q \cos \mu}{\sin \mu}$ ; mais à cause que les triangles  $DAH$ ,  $DIC$ ,  $EIA$ , sont semblables, l'angle  $IEA = HDA$ , & le sinus de cet angle est par conséquent  $= \sin \eta$ ; donc  $DH = \frac{q \cos \mu \cos \eta}{\sin \mu}$ ; & par conséquent  $CH + HD = CD = q. \sin \lambda. \sin \eta + \frac{q \cos \mu \cos \eta}{\sin \mu}$ . De plus, on a  $DL = \frac{q}{\sin \mu}$ : donc, dans le triangle rectangle  $CLD$ , on aura  $\frac{q}{\sin \mu} : q. \sin \lambda. \sin \eta + \frac{q \cos \mu \cos \eta}{\sin \mu} :: 1 : \sin \alpha = \sin \lambda. \sin \eta. \sin \mu + \cos \mu. \cos \eta$ .

COROLLAIRE I.

(574.) Substituant cette valeur de  $\sin \alpha$  dans l'expression . . . .  
 $\frac{m. db. da. \sin \alpha}{\sin \mu} (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$  de la résistance qu'éprouve la différencio-différencielle suivant la direction  $DL$ , elle deviendra = . . . .  
 $m. db. da \left( \sin \lambda. \sin \mu + \frac{\cos \mu. \cos \eta}{\sin \mu} \right) (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ .

COROLLAIRE II.

(575.) Si, de l'extrémité  $N$  de la base  $LN$ , on abaisse, sur la direction  $LR$  qui passe par l'autre extrémité, la perpendiculaire  $NR$ ; en supposant cette perpendiculaire  $= dc$ , on aura  $NR = db. \sin \lambda = dc$ , &  $db = \frac{dc}{\sin \lambda}$ .

COROLLAIRE III.

(576.) Substituant cette valeur de  $db$  dans l'expression . . . .  
 $m. db. da \left( \sin \lambda. \sin \mu + \frac{\cos \mu. \cos \eta}{\sin \mu} \right) (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , elle deviendra ..  
 $m. dc. da \left( \sin \mu + \frac{\cos \mu. \cos \eta}{\sin \lambda. \sin \eta} \right) (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ .

COROLLAIRE IV.

(577.) Dans le cas où l'on demanderoit la résistance horizontale, on auroit  $\sin \mu = 1$ , &  $\cos \mu = 0$ : donc cette résistance sera =  
 $m. dc. da \left( a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta \right)^2$ .

## COROLLAIRE V.

(578.) La force, ou résistance, horifontale est donc à celle qui s'exerce dans une direction quelconque comme l'unité est à  $\sin \mu + \frac{\cos \mu \cdot \cos n}{\sin \lambda \cdot \sin n}$ ; ou comme  $\sin n \cdot \sin \lambda$  est à  $\sin n \cdot \sin \lambda \cdot \sin \mu + \cos \mu \cdot \cos n$ .

## COROLLAIRE VI.

(579.) Si l'on nomme  $H$  la force, ou résistance, horifontale; celle qui s'exerce suivant une direction quelconque sera  $= H \left( \sin \mu + \frac{\cos \mu \cdot \cos n}{\sin \lambda \cdot \sin n} \right)$ .

## COROLLAIRE VII.

(580.) Dans le cas où l'on demanderoit la force, ou résistance, verticale, on auroit  $\sin \mu = 0$ , &  $\cos \mu = 1$ : cette résistance sera donc  $= \frac{H \cdot \cos n}{\sin \lambda \cdot \sin n}$ .

## COROLLAIRE VIII.

FIG. 51.  
& 53.

(581.) Si l'horifontale  $NO$ , perpendiculaire à la base  $LN$ , est supposée  $= de$ , on aura  $\cos n : \sin n :: de : da = \frac{de \cdot \sin n}{\cos n}$ ; cette valeur étant substituée dans l'expression de la force . . . . .  
 $m. db. da \left( \sin \lambda \cdot \sin \mu + \frac{\cos \mu \cdot \cos n}{\sin n} \right) (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , la changera en celle-ci  $m. db. de \left( \frac{\sin n \cdot \sin \lambda \cdot \sin \mu}{\cos n} + \cos \mu \right) (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ .

## COROLLAIRE IX.

(582.) Dans le cas où l'on voudroit avoir la résistance verticale, on auroit  $\sin \mu = 0$ , &  $\cos \mu = 1$ , & par conséquent cette résistance seroit  $= m. db. de (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ .

## COROLLAIRE X.

(583.) Puisque l'angle que forme la direction du mouvement avec la différencio-différencielle, est exprimé par  $\theta$ , on aura aussi  $\sin \theta = \sin \lambda \cdot \sin n \cdot \sin \mu + \cos \mu \cdot \cos n$ , dans le cas où il seroit question de la force, ou résistance, suivant cette direction.

## COROLLAIRE XI.

(584.) Dans le mouvement horifontal,  $\sin \mu = 1$ , &  $\cos \mu = 0$ : donc, dans ce cas,  $\sin \theta = \sin \lambda \cdot \sin n$ .

## COROLLAIRE XII.

(585.) Le mouvement étant vertical,  $\sin \mu = 0$ , &  $\cos \mu = 1$ : donc, dans ce cas, on aura  $\sin \theta = \cos n$ .

## COROLLAIRE

(586.) La résistance horifontale, dans le cas où la direction du mouvement est aussi horifontale, sera donc  $m.dc.da (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \lambda. \sin \eta)^2$ ; & la résistance verticale, lorsque la direction du mouvement est pareillement verticale, sera  $= m.db.de (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \cos \eta)^2$ .

S C O L I E.

(587.) Dans tous les cas ci-dessus, on doit entendre que la surface  $AB$  est en partie plongée dans le Fluide, & en partie au dehors, de sorte que  $a$  exprime la distance verticale de la différencio-différencielle  $LKMN$ , jusqu'à la superficie  $P$  du Fluide, celui-ci étant en repos. Toute la surface peut cependant être submergée dans le Fluide, de sorte que  $Q$  soit un point de la superficie du Fluide. Dans ce cas, la lettre  $a$  devroit représenter la hauteur verticale  $QM$  du Fluide au-dessus de la différencio différencielle  $LKMN$ , & non la hauteur  $PM$  de la surface  $AB$ . Pour éviter toute équivoque, nous ferons  $QP = D$ , &  $PM = a$ ; de sorte que la hauteur verticale du Fluide au-dessus de la différencio-différencielle  $LKMN$ , ne sera plus exprimée par  $a$ , mais par  $D+a$ . Cette valeur étant donc substituée, dans les expressions précédentes, en place de  $a$  seul, qui désignoit auparavant la hauteur verticale du Fluide, on aura (571 & 574.)

FIG. 57.

$\frac{m.db.da. \sin \alpha}{\sin \eta} ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \theta)^2 = m.db.da (\sin \lambda. \sin \mu + \frac{\cos \mu. \cos \eta}{\sin \eta}) ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \theta)^2$ , pour l'expression de la résistance suivant une direction quelconque;  $m.dc.da ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \theta)^2$  pour la résistance horifontale, (577.) & (582.)  $m.db.de ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \theta)^2$  pour la résistance verticale. Si l'on vouloit avoir les résistances suivant la direction du mouvement, comme, dans ce cas,  $\alpha = \theta$ , on auroit  $\frac{m.db.da. \sin \theta}{\sin \eta} ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \theta)^2$  pour l'expression de la résistance dans une direction quelconque; & (586.)  $m.dc.da ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \sin \lambda. \sin \eta)^2$  pour la résistance horifontale; & enfin,  $m.db.de ((D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4} u \cos \eta)^2$  pour la résistance verticale.

P R O P O S I T I O N X V.

(588.) Si un Fluide se meut en vertu de sa propre gravité, & prend une vitesse constante, une partie de l'action de chacune de ses particules est détruite par une force quelconque.

FIG. 57.

Soit  $CI$  la superficie du Fluide inclinée à l'horison, &  $B$  une de ses

PLANC. III.

FIG. 57.

particules, l'action de la gravité sur cette particule est dirigée suivant la verticale  $BD$ , & peut se décomposer en deux autres, l'une suivant  $BA$ , perpendiculaire à la superficie  $CI$ ; & l'autre suivant  $AD$ , parallèle à cette superficie. Par la première action, le Fluide doit demeurer en équilibre, & par la seconde, sa vitesse devoit s'accélérer: mais, par la supposition, sa vitesse est constante; donc  $du=0$ . Donc la somme des puissances qui agissent pour augmenter la vitesse, est zéro; & par conséquent il faut qu'il y ait une force, ou puissance, qui agisse dans une direction opposée, & qui détruise celle qui agit suivant  $AD$ .

## PROPOSITION XVI.

(589.) *Trouver la force dont une différencio-différencielle de surface éprouve l'action, lorsqu'étant en repos, c'est le Fluide qui se meut contre elle, & qui la choque.*

Il paroît, au premier coup-d'œil, que l'action & la réaction étant égales, ce devoit être la même chose, quant à l'effet, que la surface fût en mouvement, ou que ce fût le Fluide; & que toute la différence consiste à supposer que le Fluide soit en mouvement avec la même vitesse  $u$ , dans une direction contraire. En effet, ce principe seroit exactement vrai, si la gravitation des particules du Fluide étoit toujours perpendiculaire à sa superficie; mais il n'en est pas ainsi dans le cas où le Fluide se meut, parce que son mouvement dépend de sa dénivellation. Dès que le Fluide se meut, sa superficie cesse d'être de niveau, & par conséquent la direction suivant laquelle gravitent ses particules, n'est plus perpendiculaire à sa superficie. Supposons, par exemple, que le Fluide se meuve avec la vitesse constante  $u$ , sa superficie  $CI$  étant inclinée à l'horison: la gravitation verticale  $\alpha$  des particules du Fluide en  $FB$  peut se décomposer en deux, l'une  $\beta$  agissant suivant la direction  $BA$  perpendiculaire à la superficie  $CI$ , & l'autre  $\gamma$  parallèle à cette même superficie. Exprimant donc par  $\omega$  l'angle  $ADB$  que forme la verticale avec la superficie du Fluide, on aura  $\beta = \alpha \sin \omega$ , &  $\gamma = \alpha \cos \omega$ . Cette dernière gravitation, ou puissance, est détruite, comme on l'a vu Art. 588, & il demeure seulement la force  $\beta = \alpha \sin \omega$  perpendiculaire à la superficie  $CI$ ; & par conséquent nous aurons équilibre dans le Fluide, par l'action de cette puissance, & sa valeur est celle que nous devons substituer, dans les formules précédentes, en place de  $\alpha$  seul.

Supposant maintenant, comme ci-dessus, la verticale  $FB = a$ , on aura  $EB = a \sin \omega$ ; & substituant aussi cette valeur au lieu de  $a$  dans l'équation  $a = \frac{Au^2}{2\alpha}$ , trouvée, Art. 43, nous aurons  $a \sin \omega = \frac{Au^2}{2\alpha \sin \omega}$ ;

d'où l'on tire  $\frac{u}{A} = \frac{u^2}{2a \sin \omega}$  ; mais (52.)  $\frac{u}{A} = 32$  ; donc  $32 = \frac{u^2}{2a \sin \omega}$  ,

PLANC. III.

& par conséquent  $u = 8a^{\frac{1}{2}} \sin \omega$ . Telle est la vitesse avec laquelle le Fluide jaillira par un orifice fait en B, en vertu de l'action seule de la puissance  $\beta = a \sin \omega$ .

La vitesse relative avec laquelle le Fluide se mouvra dans l'orifice, sera donc  $= 8a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm u \sin \theta$  ; & le poids, ou la force perpendiculaire que supportera la différencio-différencielle LN.NM de la surface, sera  $= m.LN.NM (a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , ou  $= \dots \dots \dots m.LN.NM ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ . Substituant maintenant dans cette formule les valeurs de LN & NM, qu'on a trouvées, ou bien, substituant, dans les formules trouvées (587.),  $(D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega$ , en place de  $D+a$ , on aura  $\frac{m.db.da \sin \omega}{\sin \omega} ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2 = m.db.da (\sin \lambda. \sin \mu. + \frac{\cos \mu. \cos \eta}{\sin \omega}) ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , pour l'expression de la force dans une direction quelconque ;  $\dots \dots \dots m.dc.da ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , pour celle de la force horisontale, &  $m.db.de ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , pour la verticale. Et si l'on demande les expressions de la force, suivant la direction du mouvement, on aura  $\frac{m.db.da \sin \theta}{\sin \omega} ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2 = \dots \dots \dots m.dc.da ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \lambda. \sin \eta)^2$ , quand cette direction est horisontale ; &  $m.db.de ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \cos \eta)^2$ , quand elle est verticale.

*Force*  
 $\sqrt{S} = \frac{V}{g}$   
 FIG. 383  $S = \frac{V^2}{2g}$   
*Force*  
 $S.m.LN.NM.V =$   
*the weight supported by the elementary surface.*

COROLLAIRE I.

(590.) Si le Fluide se meut horisontalement, on aura  $\sin \omega = 1$ , & les expressions des forces se réduiront à celles qu'on a trouvées pour le cas où le Fluide est en repos, & que la surface choquée est en mouvement ; d'où il suit que c'est seulement dans cette supposition que peut avoir lieu le principe généralement reçu, qui est que c'est la même chose, quant à l'effet, que ce soit la surface qui se meuve, ou que ce soit le Fluide.

COROLLAIRE II.

(591.) Les formules précédentes sont donc toutes renfermées dans ces dernières : il suffit de faire  $\sin \omega = 1$ , pour les obtenir.

PROPOSITION XVII.

(592.) Trouver la force qui agit sur une différencio-différencielle de surface, lorsque la surface & le Fluide sont en mouvement,



Pour avoir la solution de ce cas, il ne faut que chercher la valeur de la vitesse composée des deux autres, savoir, celles de la surface & du Fluide, & la substituer, dans ces dernières formules, en place de  $u$ . On substituera de même, en place de  $\theta$ , la valeur de l'angle que forme la direction composée avec la différencio-différencielle de la surface. Ces substitutions faites, on aura les formules qui conviennent au cas proposé, comme il est évident, par la théorie de la composition & de la décomposition des forces.

## S C O L I E.

(593.) Un Fluide étant un corps, il semble que nous aurions dû nous assujettir, dans la théorie de ce Chapitre, aux loix & aux principes que nous avons donnés dans le *Chap. VI du Livre I*; puisque l'impulsion d'une surface contre un Fluide, est une vraie percussion. Sa force, désignée par  $\pi$  dans le Chapitre cité, & qui est  $= \frac{DH \cdot D'H'}{DH + D'H'}$ , se réduit à  $\pi = DH$ , dans le cas présent, où la dureté, ou densité  $D$ , du Fluide est négligeable par rapport à celle de la surface, ou du corps; c'est-à-dire que la force dont la surface souffre l'action, est en raison directe de la densité du Fluide, & de l'amplitude  $H$  de l'impulsion. Mais cette manière d'envisager la question ne nous auroit pas conduit à une connoissance parfaite de la force qui a fait l'objet de nos recherches: car, quoique nous connoissions la valeur de  $H$  dans le cas du repos, laquelle n'est en effet que l'aire de la surface du corps choquant perpendiculaire à la direction du mouvement, nous ne la connoissons pas dans le cas du mouvement actuel, parce qu'alors cette valeur n'est plus la même, attendu qu'elle subit des altérations. Nous n'aurions pas obtenu une connoissance plus parfaite, en nous servant de l'équation  $\pi = \frac{H}{I} (\frac{1}{2} AU^2 + ax)$  qu'on a trouvée, *Art. 312*, équation à laquelle se réduit le cas dont il est ici question; ou bien  $\pi = \frac{Hax}{I}$ , en supposant la vitesse initiale  $U$  avec laquelle se mouvoit la surface égale à zéro: car l'impulsion totale  $I$  étant comme  $Hx$ , cette équation nous eût seulement appris que la force  $\pi$ , dont la surface éprouve l'action, est comme la puissance  $a$  qui la pousse. C'est pour cela que nous avons tâché de prendre un autre chemin, qui, comme on l'a vu, nous a conduit à la vraie connoissance de la valeur de  $\pi$ , qui est  $= \frac{m \cdot dh \cdot da \sin \alpha}{\sin \alpha} ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ . Mais, quelque simple que soit la théorie que nous avons employée, elle ne laisseroit pas cependant de pouvoir être combattue par des raisonnements très-solides, si l'expérience ne la confirmoit pas, au-

tant qu'elle le fait, par tous les moyens qu'on peut employer à cette vérification, comme on le verra par la suite. Au reste, ces embarras ont existé dans tous les temps, & ont fait regarder ce sujet comme de la plus grande difficulté; les plus célèbres Géomètres en ont fait l'objet de leurs recherches, & avouent qu'ils ont tâché seulement d'atteindre le but, sans y être parvenus entièrement.

Le Docteur *Wallis*, dans ses *Œuvres Mathématiques*, établit cette force seulement comme la simple vitesse; & c'est d'après cette doctrine qu'il fonde tous ses calculs sur le mouvement des corps projetés dans l'air. Il ne donne pas d'autre raison pour appuyer son sentiment, & pour suivre cette règle, si ce n'est, qu'avec une vitesse double, une surface en mouvement écarte une quantité double de Fluide, & qu'elle en écarte une quantité triple avec une vitesse triple, & ainsi de suite. Il ajoute qu'on pourroit lui objecter qu'avec une vitesse double, la surface met en mouvement une quantité double de Fluide, en lui donnant une vitesse double; que par conséquent il paroît que la surface a besoin d'une force doublée pour le mouvoir: mais il répond à cela, en disant que la surface ne met pas le Fluide, qu'elle ne fait seulement que le séparer. Il est étonnant que les difficultés qui résultent de ce principe, ne se soient pas présentées au Docteur *Wallis*, & qu'il n'ait pas senti l'insuffisance de cette réponse. En effet, il est bien difficile de concevoir comment la surface peut séparer le Fluide sans le mouvoir, & sans le mouvoir avec une vitesse proportionnelle à la sienne.

*Léonard Euler*, ce grand Géomètre, s'explique ainsi dans sa *Science Navale*. Qu'on suppose, dit-il, une surface plane  $AB$ , dont l'aire soit  $= a^2$ , mise en mouvement dans l'eau, suivant la direction  $CO$  qui lui est perpendiculaire. Soit, de plus,  $M$  le poids du corps dont  $AB$  est la surface, &  $v$  la hauteur dont il devrait tomber pour acquérir la vitesse avec laquelle il exécute son mouvement. Soit aussi  $Cc = dx$ , l'espace qu'il parcourt dans un instant, de sorte que, pendant cet instant, la surface passe de la situation  $AB$  à la situation  $ab$ ,  $Aa$  étant  $= Cc = Bb$ ; & comme le corps perd de sa vitesse, il met  $v - dv$ , pour exprimer la hauteur d'où le corps devrait tomber pour acquérir sa vitesse diminuée. Ceci supposé, le même Auteur poursuit ainsi: le corps aura choqué, dans cet instant, l'eau contenue dans l'espace  $AabB$ , dont le poids est égal à  $ma^2dx$ , en exprimant par  $m$  la densité, ou la pesanteur spécifique, de l'eau: & en supposant que le centre de gravité de la surface soit dirigé suivant la même ligne  $Cc$ , dans laquelle se trouve

celui du volume de l'eau  $AabB$ , afin qu'il n'y ait aucune rotation, cette quantité d'eau se mettra en mouvement, & après le premier instant, elle continuera de se mouvoir avec la même vitesse que le corps. La quantité de mouvement sera donc, après ce premier instant, celle du corps & celle de l'eau réunies; c'est-à-dire, . . .  $(M+ma^2dx)(v-dv)^{\frac{1}{2}}$ , laquelle doit être égale au mouvement qu'avoit le corps au commencement de l'action, c'est-à-dire, immédiatement avant le choc, mouvement qui étoit  $Mv^{\frac{1}{2}}$ . Donc nous aurons, dit-il,  $Mv^{\frac{1}{2}} = (M+ma^2dx)(v-dv)^{\frac{1}{2}} = (M+ma^2dx)(v^{\frac{1}{2}} - \frac{dv}{2\sqrt{v}})$ ; ce qui donne  $Mdv = 2ma^2vdx$ . Il suppose ensuite que  $p$  est une puissance qui, dirigée suivant  $CO$ , soit capable de produire le même effet que la force qui pousse la surface; & delà il déduit  $Mdv = pdx = 2ma^2vdx$ , ou  $p = 2ma^2v$ ; c'est-à-dire que la puissance équivalente à la force qui pousse la surface, ou que cette force elle-même, est égale au double du poids d'une colonne d'eau dont la base est la surface choquée, & la hauteur celle dont il faudroit que le corps tombât pour acquérir la vitesse avec laquelle il se meut.

Pour réduire cette théorie à la nôtre, nous supposerons, dans l'équation  $m.dc.da((D+a)^{\frac{1}{2}}\sin\alpha + \frac{1}{2}u\sin\theta)^2, \sin\alpha = 1$ , &  $\sin\theta = 1$ ; ce qui la changera en  $m.dc.da((D+a)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}u)^2$ ; d'où l'on voit que ces deux théories ne peuvent convenir entre elles qu'en faisant  $D+a=0$ , c'est-à-dire, en supposant que la différencio différentielle choquée coïncide précisément avec la superficie du Fluide: car, dans ce cas, la force devient  $= m.dc.da.\frac{1}{2}u^2$ , ou  $= m.dc.da.v$ , en substituant (52.) la valeur de  $\frac{1}{2}u^2$  qui est  $=v$ ; expression qui convient avec celle d'Euler, avec la seule différence que la sienne est double de celle-ci. Mais on voit que, dans le fait, la théorie ne convient avec la nôtre que dans un cas seulement, qu'il est presque impossible de supposer; & encore résulte-t-il de la théorie d'Euler que la force est égale au double du poids d'une colonne d'eau, dont la base est la surface choquée, & dont la hauteur est celle dont il faudroit que le corps tombât pour acquérir la vitesse avec laquelle il se meut; résultat dont l'Auteur avoue lui-même n'être pas satisfait, en considérant que le poids que supporte une surface, est seulement le poids simple de la même colonne d'eau, comme notre théorie l'indique.

Cette observation paroîtra encore plus digne d'attention, si, au lieu de  $Mdv = pdx$ , on fait  $Mdv = \frac{pdx}{32}$ , qui est la seule équation légitime. En effet, on a vu (41 & 52.) que dans les corps graves

qui tombent verticalement,  $dv = \frac{Mu du}{32 M}$ ,  $u$  désignant la vitesse avec laquelle se meut le corps ; & dans le cas où son mouvement seroit produit par la puissance  $p$ , on a  $dx = \frac{Mu du}{p}$  (41.) : en combinant ces deux équations, on en tire  $32 dv = \frac{p dx}{M}$ , ou  $M dv = \frac{p dx}{32}$ , ce qui donne  $\frac{p dx}{32} = 2ma^2 v dx$ , ou  $p = 64ma^2 v$  ; c'est-à-dire que la résistance est égale au poids de 64 colonnes d'eau, dont la base de chacune est la surface choquée, & dont la hauteur est celle dont il faudroit que le corps tombât pour acquérir la vitesse avec laquelle il se meut. Ce résultat, qui indique un poids prodigieux, paroîtra sans doute bien étrange, & bien éloigné des conséquences que nous ont fourni les principes établis dans le Chapitre précédent.

En outre, il faut observer que le poids de la quantité d'eau que meut le corps, n'est pas  $ma^2 dx$ , mais (554.) celui d'une colonne d'eau, dont la base est la surface  $a^2$ , & dont la hauteur est celle du Fluide au-dessus de cette surface ; de sorte que le poids sera d'autant plus grand, & par conséquent la résistance d'autant plus grande, que la surface sera plus profondément enfoncée dans le Fluide. Ce résultat, si clair & si évident, ne peut cependant se déduire ni du calcul, ni des équations supposées. On pourroit, au reste, se convaincre de cette vérité, sans cette considération : il suffit, pour cela, de lire le *Scolie* qui est à la fin de la *Proposition XXXV* du *Livre II* de la *Philosophie Naturelle* de *Newton* ; on y verra clairement que le corps, à la vérité, ne choque que la partie de Fluide exprimée par  $ma^2 dx$ , mais que cette partie en choque une autre qui est devant elle, & cette dernière celle qui la suit, & ainsi de suite successivement, sans qu'il soit possible d'assigner aucune limite ; de sorte que le corps choque immédiatement, ou médiatement, une quantité de Fluide qu'il n'est pas possible de déterminer, bien loin de ne choquer que la quantité contenue dans l'espace  $a^2 dx$ .

*Daniel Bernoulli*, Auteur connu si avantageusement dans la république des lettres par ses sçavants Ouvrages, fait un calcul semblable, duquel il conclut de la même manière (a), que le Fluide n'étant pas élastique, la résistance est égale au double du poids d'une colonne du même Fluide, dont la base est la surface choquée, & la hauteur celle d'où le corps devoit tomber pour acquérir la vitesse avec laquelle il se meut : mais il ajoute que, si le Fluide étoit

$32 M dv = Mu du$   
 $p dx = d^2$   
 $\therefore \frac{p da}{32} = M dv$

(a) Commentaires de l'Académie de Pétersbourg, Mois de Juin & Octobre 1727.

élastique, la résistance seroit exprimée par une colonne quadruple, c'est-à-dire qu'elle seroit double de la première. Ce résultat est conséquent pour la vitesse qui demeure aux corps, non-seulement élastiques, mais parfaitement élastiques, après que la plus grande impression est entièrement formée. Cette vitesse a été trouvée (273.) pour le cas dont il est question,  $= \frac{(M - ma^2 dx)u}{M + ma^2 dx} = u - du^*$ ; d'où l'on tire  $(M - ma^2 dx)u = (M + ma^2 dx)(u - du)$ , ou  $Mudu = 2ma^2 u^2 dx$ ; & en substituant pour  $Mudu$  sa valeur  $pdx$ , il vient  $p = 2ma^2 u^2$ ; c'est-à-dire, la résistance double de celle qu'on vient de trouver, le fluide n'étant point élastique\*\*. Tout ce qu'on peut dire de ce calcul, c'est qu'il est sujet aux mêmes difficultés, & aux mêmes objections que le précédent; sans compter la supposition que le fluide soit parfaitement élastique, quoiqu'il ne puisse cependant exercer son élasticité totale qu'après un temps infini. Ce qu'il y a de plus étonnant dans tout ceci, c'est que nos Auteurs n'ayant déterminé que la force qu'éprouvent les surfaces, il ne leur soit pas venu à l'esprit qu'il est impossible que cette force soit simplement comme une fonction de la vitesse; car celle-ci devenant zéro, la force devroit aussi devenir  $= 0$ ; ce qui est contraire à tous les principes du Chapitre précédent, principes dont la certitude est reconnue de tout le monde, & par ces Auteurs mêmes.

Newton commence l'examen de cette question par une voie toute opposée. Il donne, dans la Section I (*Philosophia Naturalis, Lib. II*), les résultats, ou les conséquences qui doivent suivre de la supposition que les résistances sont comme les simples vitesses; & dans le Scolie qui termine la même Section, il dit : *Au reste, l'hypothèse qui fait la résistance des corps dans la raison des simples vitesses, est plus*

\* Pour appliquer au cas présent les principes de l'Art. 273, auquel l'Auteur renvoie, on fera attention, 1°. que la vitesse primitive du corps choquant est ici représentée par  $u$ ; tandis qu'elle étoit représentée par  $U$  dans l'endroit cité; 2°. que la vitesse primitive du corps choqué, qui est ici le fluide, est zéro, ainsi  $V = 0$ ; 3°. que la vitesse du corps choquant, après le premier instant, c'est-à-dire, après que la plus grande impression est achevée, est, dans le cas présent,  $= u - du$ .

\*\* Pour voir distinctement la vérité de ce que l'Auteur avance, il ne faut que substituer (§2.) à la place de  $u^2$ , sa valeur  $64v$ ,  $v$  exprimant la hauteur dont il faudroit que le corps tombât pour acquérir la vitesse  $u$ ; alors on aura  $p = 128 a^2 v$ , quantité double de  $64 ma^2 v$  qu'il vient de trouver, le fluide n'étant pas élastique. Quand l'Auteur dit que le résultat de Daniel Bernoulli est conséquent pour la vitesse qui demeure aux corps parfaitement élastiques, après que la plus grande impression est entièrement formée, il est évident qu'il n'entend parler que de ce qui concerne la duplicité de la résistance, & non de sa mesure effective, qui, comme on le voit, ne convient nullement avec ses principes, & est d'ailleurs absolument contraire à ce que l'expérience manifeste, comme on le verra par la suite.



*Chap. II. DE LA FORCE DES FLUIDES EN MOUVEMENT. 241*  
 mathématique que conforme à la nature. Dans les milieux qui n'ont aucune ténacité, les résistances des corps sont en raison doublée des vitesses : car, dit le même Auteur, dans un temps moindre, un corps qui se meut avec une plus grande vitesse, communique, à la même quantité du milieu, un mouvement plus grand, en raison de sa plus grande vitesse. Donc, en temps égal, il lui communiquera un mouvement plus grand dans la raison doublée, à cause de la plus grande quantité des parties du milieu qui sont mues ; & la résistance, qui n'est que la force de réaction, est égale, ou proportionnelle, au mouvement communiqué. Ce raisonnement, qui est commun à tous les Auteurs, depuis le Docteur Wallis, sert de base à notre Philosophe ; & c'est d'après lui qu'il examine, dans la *Section II*, les conséquences qui doivent résulter de la supposition que les résistances sont comme les quarrés des vitesses. Ensuite, dans la *Section III*, il passe à l'examen des propriétés qui devroient résulter, si les résistances étoient en partie comme les simples vitesses, & en partie comme leurs quarrés. L'objet de l'analyse de ces différentes hypothèses, est de les comparer ensuite avec les expériences, & de découvrir ainsi laquelle est d'accord avec les loix de la nature. Dans les *Sections IV & V*, il détermine le mouvement que doivent prendre les corps qui tournent dans des milieux qui résistent selon les premières suppositions ; & traite de la densité & compression de ces milieux. Dans la *Section VI*, il traite du mouvement & de la résistance qu'éprouvent les pendules, ou les fils à plomb qui oscillent autour d'un point fixe par l'action de la gravité. Enfin, dans la trente-unième & dernière *Proposition*, il démontre que les différences des arcs décrits en descendant, aux arcs décrits en montant, sont comme les résistances. Mais il suppose, pour cela, que les pendules oscillent dans la cycloïde, afin que toutes leurs oscillations soient de même durée ; ou, comme nous l'avons dit, *Art. 369*, que les oscillations des pendules soient d'une très-petite étendue, pour que les arcs qu'ils décrivent coïncident avec ceux de la cycloïde. En outre, le même sçavant Auteur n'a pas négligé de faire & de répéter avec soin les expériences nécessaires pour la recherche d'un principe aussi important.

Toutes ces expériences sont rapportées dans le *Scolie* général qui suit la *Proposition XXXI*. Il s'est servi, pour les premières, du mouvement d'un pendule de 10 pieds  $\frac{1}{2}$  anglais de longueur, composé d'un globe de bois de 6 pouces  $\frac{1}{2}$  de diamètre. Voici la première Table qu'il en donne.

Longueur des demi-arcs décrits, § 2. 4. 8. 16. 32. 64.  
exprimés en pouces,

Différences des arcs observés. §  $\frac{1}{656} \cdot \frac{1}{242} \cdot \frac{1}{69} \cdot \frac{4}{71} \cdot \frac{8}{37} \cdot \frac{24}{29}$ .

Les premiers nombres sont dans la raison de 1 à 2 : il faudroit donc, pour que les résistances fussent comme les quarrés des vitesses, ainsi que le dit *Newton*, dans le *Scolie* qui termine la premiere *Section*, il faudroit, dis-je, que les seconds fussent dans la raison de 1 à 4.

La premiere raison est celle de  $\frac{1}{656}$  à  $\frac{1}{161}$ , ou celle de 1 à 2  $\frac{173}{346}$ .

La seconde est celle de 69 à 242, ou de 1 à 3  $\frac{11}{69}$ .

La troisieme est celle de 71 à 276, ou de 1 à 3  $\frac{69}{71}$ .

La quatrieme est celle de 37 à 142, ou de 1 à 3  $\frac{37}{71}$ .

La cinquieme est celle de 29 à 111, ou de 1 à 3  $\frac{29}{37}$ .

Toutes ces raisons sont, comme on le voit, plus grandes que celle de 1 à 4, qui est la raison des quarrés des arcs, ou des quarrés des vitesses. Cependant notre respectable Auteur remarque, avec raison, que les dernieres, dans lesquelles le pendule faisoit de grandes oscillations, sont très-proches d'être comme les quarrés; & par conséquent il en conclut que, dans ces oscillations, les résistances sont à-peu-près comme ces mêmes quarrés. Mais il n'en arrive pas de même dans les petites oscillations: dans la premiere, la raison étoit seulement comme 1 à 2  $\frac{173}{346}$ ; & il est évident qu'on peut présumer que, si l'on avoit continué à faire des expériences, en diminuant de plus en plus les oscillations, on auroit enfin trouvé les résistances dans la raison de 1 à 2, c'est-à-dire, comme les simples vitesses, puisque la raison a été trouvée de plus en plus grande, à mesure que les oscillations ont été plus petites.

Une autre suite d'observations faites avec le même pendule, & rapportées au même endroit, ne présente rien de plus satisfaisant: voici la Table qu'il en donne.

Demi-arcs décrits, exprimés en § 2. 4. 8. 16. 32. 64.  
pouces.

Différences des arcs observés. §  $\frac{1}{748} \cdot \frac{1}{272} \cdot \frac{4}{325} \cdot \frac{12}{250} \cdot \frac{24}{125} \cdot \frac{36}{68}$ .

Chacune de ces différences étant comparée avec celle qui la suit immédiatement, on aura les raisons de 1 à 2  $\frac{346}{173}$ ; de 1 à 3  $\frac{11}{69}$ ; de 1 à 3  $\frac{71}{69}$ ; de 1 à 4; & de 1 à 2  $\frac{37}{71}$ . Il est cependant certain qu'il y en a une dans le rapport de 1 à 4, qui est exactement la raison du quarré des vitesses; mais la suivante, celle de 1 à 2  $\frac{37}{71}$ , est plus grande, quoiqu'elle dût être moindre, suivant la diminution

qui s'observe dans toutes les précédentes; ce qui prouve clairement que la différence  $\frac{1}{11}$  est excessivement grande, & qu'il s'est glissé quelque erreur dans cette observation. En diminuant cette différence, la dernière raison deviendra plus petite; mais celle qui la précède augmentera, & ne sera plus celle de 1 à 4.

Ce que nous avons avancé ci-dessus est vérifié dans deux autres suites d'observations, faites avec une balle de plomb de deux pouces de diamètre, ajustée au pendule, en place de celle de bois: en voici les deux Tables.

PREMIERE TABLE.

Demi-oscillations décrites, ex-primées en pouces.	1.	2.	4.	8.	16.	32.	64.
Différences des arcs observés.	$\frac{1}{1808}$	$\frac{1}{912}$	$\frac{1}{386}$	$\frac{1}{140}$	$\frac{4}{181}$	$\frac{4}{53}$	$\frac{8}{30}$

SECONDE TABLE.

Demi-oscillations décrites, ex-primées en pouces.	1.	2.	4.	8.	16.	32.	64.
Différences des arcs observés.	$\frac{1}{2040}$	$\frac{1}{1036}$	$\frac{1}{420}$	$\frac{1}{159}$	$\frac{1}{51}$	$\frac{8}{121}$	$\frac{6}{35}$

Toutes ces différences comparées donnent les raisons plus grandes que celle de 1 à 4; mais particulièrement les premières de chaque suite sont de 1 à  $1\frac{1}{11}$ , & de 1 à  $1\frac{1}{11}$ , qui sont bien proches de celle de 1 à 2, c'est-à-dire, d'être comme les simples vitesses.

Les mêmes choses arrivent dans d'autres expériences faites dans l'eau, desquelles *Newton* fait encore mention; mais sous quelque forme qu'elles soient faites, les résultats ne permettent pas de conclure que les résistances sont comme les quarrés des vitesses, mais bien plutôt comme les simples vitesses, puisque les petites oscillations les donnent ainsi; & qu'elles doivent nécessairement être fort petites, pour qu'on puisse regarder les oscillations faites dans des arcs circulaires, comme confondues avec celles faites dans des arcs de cycloïde.

Quoi qu'il en soit, *Newton* frappé de ces disparités, & du peu d'accord de ses expériences avec la doctrine établie dans le *Scolie* qui termine la première Section, sur la mesure des résistances, avoue franchement qu'il n'a pas grande confiance dans ses expériences, & témoigne le desir qu'il auroit qu'on les répérât. Les mêmes raisons, sans doute, l'ont engagé à rechercher la loi de la résistance, non d'après le principe, ou la supposition, qu'elle est proportionnelle au quarré des vitesses, ou à la simple vitesse, mais en la sup-

PLANC. III.

posant comme une fonction  $hu + ku^2 + lu^2$  de la vitesse. Il résout donc ce cas ; mais les résultats que lui donne cette hypothèse , ne fournissent pas moins de disparités , lorsqu'on vient à comparer les observations les unes avec les autres ; de sorte qu'on ne peut absolument rien conclure de toutes ces expériences. Enfin, dans la *Section VII*, notre Auteur traite de la résistance qu'éprouvent les corps projetés dans un Fluide ; mais ce qu'il dit , à ce sujet , est fondé sur ce principe , que la résistance , ou , comme nous la nommons ici , la force qu'éprouvent les surfaces , est comme les quarrés des vitesses. C'est donc supposer ce qui étoit en question , & ce qu'il étoit nécessaire d'examiner & de déterminer.

On a encore déduit des résultats moins certains , & des conclusions moins satisfaisantes , des expériences physiques faites avec de petites machines , ou instruments , dont les livres sont remplis. Il suffit d'observer que le frottement seul qui a lieu dans ces petites machines , ou même celui des Fluides contre les parois des orifices par lesquels ils jaillissent , est capable de produire des effets très-considérables , & de laisser beaucoup d'incertitude dans les résultats des expériences de cette nature qu'on pourroit faire , quelque soin qu'on y apportât d'ailleurs.

On verra encore plus évidemment combien on étoit éloigné d'arriver à la vraie connoissance des forces de résistance , par toutes les routes qu'on a suivies jusqu'ici , lorsqu'on verra démontré , par notre théorie , que les résistances ne suivent ni la loi des simples vitesses , ni celle de leurs quarrés ; mais que cette loi varie suivant les circonstances & les dispositions des surfaces choquées dans les Fluides.

### CHAPITRE III.

*Des Forces avec lesquelles les Fluides agissent contre des Surfaces planes , dans le cas du mouvement.*

#### PROPOSITION XVIII.

(594.) **D**ÉTERMINER la dénivellation qui a lieu dans la surface d'un Fluide , par l'action , ou le mouvement , d'une surface qui se meut dans ce Fluide.

FIG. 51.

Soit *AB* une surface plane , de la forme d'un parallélogramme rectangle , & située de manière que deux de ses côtés soient horizon-

taux ; supposons que cette surface se meuve dans un Fluide en repos, & d'une densité uniforme ; on aura ( 571. ) la force, ou résistance, qu'éprouvera la différencio-différencielle  $KLMN$ , en ne supposant pas toute la surface  $AB$  submergée dans le Fluide, = . . . . .

$\frac{mb \cdot da \cdot \sin \alpha}{\sin \alpha} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2} u \sin \theta})^2$ , ou en intégrant par rapport à  $b$ , c'est. à-dire, en considérant  $b$  seulement comme variable, on aura la force, dont tout le rectangle différentiel  $FHIG$  éprouvera l'effet, =  $\frac{mb \cdot da \cdot \sin \alpha}{\sin \alpha} (\sqrt{a \pm \frac{1}{2} u \sin \theta})^2$ .

Supposons maintenant que  $AH$  représente la même surface vue de profil,  $CD$  étant la superficie du Fluide, il est clair que nous aurons pour un point tel que  $E$ , dans lequel la surface s'éloigne du Fluide, ou le fuit,  $\sqrt{a - \frac{1}{2} u \sin \theta} = 0$ , même avant que  $a$  soit  $= 0$  ; ce qui donne  $a = PE = \frac{1}{2} u^2 \sin^2 \theta$  : puisque, pour ce point  $E$ , la force différentielle  $\frac{mb \cdot da \cdot \sin \alpha}{\sin \alpha} (\sqrt{a - \frac{1}{2} u \sin \theta})^2$  doit être  $= 0$ , & par conséquent le Fluide ne choque, ni ne comprime la surface en ce point, non plus qu'en aucun de ceux qui sont au-dessus de  $E$  : il doit donc se former, dans l'espace  $CPE$ , un creux, ou cavité  $CEP$ . Dans la partie  $DF$ , par laquelle la surface choque le Fluide, il se forme, au contraire, une élévation  $DFP$  ; car en faisant  $\sqrt{a + \frac{1}{2} u \sin \theta} = 0$ , il en résulte  $\sqrt{a} = -\frac{1}{2} u \sin \theta$ , expression dans laquelle le signe négatif indique que le point auquel correspond cette valeur de  $a$ , est au-dessus de  $P$ , origine de  $a$ . En quarrant l'équation  $\sqrt{a} = -\frac{1}{2} u \sin \theta$ , on aura  $a = \frac{1}{4} u^2 \sin^2 \theta$ , hauteur de ce point au-dessus de  $P$ . C'est ainsi que, par le mouvement de la surface  $AH$ , le Fluide altere son niveau dans toute la longueur de cette surface, & dans tout l'espace  $CD$ .

COROLLAIRE.

( 595. ) Pour déterminer les forces dont les différentielles des surfaces supportent l'effort dans les dénivellations, nous n'aurons qu'à faire  $\sqrt{a}$  négatif pour la surface qui choque le Fluide, & le faire positif pour celle qui s'éloigne de lui. On aura donc la force qu'éprouve une différentielle dans la dénivellation, tant pour une surface que pour l'autre, =  $\frac{mb \cdot da \cdot \sin \alpha}{\sin \alpha} (a - \frac{1}{2} u \sin \theta \sqrt{a + \frac{1}{4} u^2 \sin^2 \theta})$ .

Lorsque c'est le Fluide qui se meut, cette force est = . . . . .

$\frac{mb \cdot da \cdot \sin \alpha}{\sin \alpha} (a \sin \alpha^2 - \frac{1}{2} a^{\frac{1}{2}} u \sin \alpha \sin \theta + \frac{1}{4} u^2 \sin^2 \theta)$ .

SCOLIE.

( 596. ) Ces dénivellations sont celles qu'on peut remarquer tous



les jours, lorsque des corps se meuvent dans des Fluides. Dans la partie où ils sont frappés horizontalement, on voit une intumescence, ou élévation; & dans la partie opposée, on voit, au contraire, un creux, ou cavité. Les hauteurs verticales de ces dénivellations sont telles que nous venons de les déterminer; mais on ne prétend cependant pas que la surface qui, suivant la théorie, devrait correspondre à la cavité, soit entièrement exempte de pression, ni que toute l'intumescence qui lui est égale, demeure complète, ou soit la même dans toute la longueur de la surface; parce que le Fluide s'introduit dans la cavité par les côtés de la surface, & s'écoule de l'intumescence, en allant vers les extrémités de la même surface, & cela dans une direction perpendiculaire au mouvement de celle-ci. Ainsi le Fluide occupe & désoccupe successivement une partie de la cavité & de l'élévation que nous avons déterminée. Ces quantités deviennent sensibles toutes les fois qu'on veut déterminer la valeur précise, ou absolue, de la force qui agit sur les surfaces; parce que l'augmentation, ou la diminution de l'effet produit par la dénivellation, correspond également à tous les points de la surface qui sont submergés dans le Fluide; & quoique ce soit une quantité insensible, prise seulement en partie, elle est considérable dans le tout, ou lorsqu'on en prend la somme totale. En effet, la différence qui correspond seulement à la partie dénivellée, est très-petite quand les corps occupent une grande profondeur dans le Fluide, & que les vitesses avec lesquelles ils se meuvent, ne sont pas fort grandes; car, comme on le verra dans la suite, l'action même de tout le creux, ou de toute l'élévation, devient négligeable dans ces cas, principalement lorsque les angles  $\theta$  &  $\alpha$  sont fort aigus.

#### PROPOSITION XIX.

(597.) *La cavité CEP, & l'élévation DFP, sont égales & semblables; & les courbes CE, DF, qui terminent le Fluide, sont, l'une & l'autre, des paraboles du premier genre, dont le paramètre est  $= 64 \sin \alpha^2$ , & dont les axes sont les verticales CB, DB, éloignées du point P de la quantité  $CP = PD = u \sin \theta$ .*

Soit supposé *CB* ou *DB* l'abscisse, & *BI* l'ordonnée; & que la surface *AH* passe, dans un temps déterminé, de *CB* en *AH*, ou de *AH* en *DB*; tous les points, ou toutes les particules du Fluide, comme *I*, prises dans la surface de la courbe, auront parcouru, dans le même temps, leurs ordonnées correspondantes, lesquelles feront, par conséquent (589.), proportionnelles aux vitesses qu'auront

les particules, ou seront  $= 8 \sin \omega \sqrt{CB}$ , ou  $= 8 \sin \omega \sqrt{DB}$ . Faisant donc  $CB$ , ou  $DB = x$ , &  $BI = y$ , nous aurons  $8 \sin \omega \sqrt{x} = y$ , ou  $64 \sin \omega^2 x = y^2$ ; équation de la parabole, dont le parametre  $= 64 \sin \omega^2$ , & dont les axes sont  $CB$ ,  $DB$ , éloignés de  $P$  de la quantité  $CP = 8 \sin \omega \sqrt{PE} = 8 \sin \omega \sqrt{\frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \sin \omega^2}} = u \sin \theta$ .

SCOLIE I.

(598.) Pour plus de facilité, & pour plus de clarté dans le discours, nous appellerons désormais *Surface choquante* celle qui choque le Fluide, ou celle qui en est choquée, lorsque c'est le Fluide qui se meut; & nous nommerons *Surface choquée*, celle qui s'éloigne du Fluide, ou qui le fuit.

SCOLIE II.

(599.) Comme l'expression des forces dans une direction quelconque, sçavoir,  $\frac{m \cdot db \cdot da \cdot \sin^2}{\sin^3} ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , se réduit à celle des forces horisontales, qui est  $= m \cdot dc \cdot da ((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , en substituant seulement  $dc$  en place de  $\frac{db \cdot \sin^2}{\sin^3}$ ; & que réciproquement celle-ci peut être réduite à la première; il suffira, pour plus grande facilité, de trouver, pour le présent, les forces horisontales, qu'on réduira ensuite aux autres, en y substituant  $\frac{db \cdot \sin^2}{\sin^3}$  en place de  $dc$ , ou  $\frac{b \sin^2}{\sin^3}$ , en place de  $c$ , attendu que la quantité  $\frac{\sin^2}{\sin^3}$  est constante, puisqu'il ne s'agit, pour le présent, que des surfaces planes.

PROPOSITION XX

(600.) Trouver la force horisontale qui agit sur une surface plane, de la forme d'un parallélogramme rectangle, & qui se meut dans un Fluide immobile, avec deux de ses côtés parallèles à l'horison, dans le cas où l'on auroit  $D=0$ , & que l'extrémité supérieure de la surface sortiroit du Fluide d'une quantité égale, ou plus grande que  $\frac{1}{2} u^2 \sin^2 \theta$ .

La force horisontale qui agit sur la différencio-différencielle  $KLMN$  de cette surface, est (577.)  $= m \cdot dc \cdot da (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , son intégrale à l'égard de  $c$ , sçavoir,  $mc \cdot da (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , est l'expression de la force qui agit sur l'espace différenciel  $FHIG$ ; & enfin l'intégrale de cette quantité par rapport à  $a$ , c'est-à-dire,  $mc (\frac{1}{2} a^2 \pm \frac{1}{2} a^{\frac{1}{2}} u \sin \theta + \frac{1}{24} a u^2 \sin^2 \theta)$ , est la force horisontale qui agit sur toute la surface, & il ne manque autre chose à cette expression, que la quantité constante qui doit compléter l'intégrale. Appellant donc  $H$  cette quantité constante qui

complète l'intégrale, on aura la force horisontale qui agit sur toute la surface,  $= mc(\frac{1}{2}a^2 \pm \frac{1}{2}a^{\frac{1}{2}}u \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2) + H$ .

Pour trouver la valeur de  $H$ , il faut considérer que, n'ayant point égard à la dénivelation du Fluide, & faisant  $a=0$ , toute l'intégrale doit s'évanouir : donc, dans ce cas,  $H=0$ . Cela devrait effectivement arriver pour la surface choquante, s'il n'y avoit pas une partie de cette surface hors du Fluide; mais, comme nous supposons ici qu'elle est en partie hors du Fluide, la dénivelation doit nécessairement produire son effet. Nous devons donc ajouter cette quantité pour la surface choquante, & la retrancher, au contraire, pour la surface choquée. Il est donc question maintenant de trouver cette quantité. Pour cela, nous pouvons nous servir de l'intégrale ci-dessus, en faisant  $a^{\frac{1}{2}}$  négatif pour les deux surfaces (595.), ce qui la réduit à  $mc(\frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{2}a^{\frac{1}{2}}u \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta)$ ; quantité qui est  $=H$ . Substituant maintenant à la place de  $a$  toute la valeur de la dénivelation que nous avons trouvée  $= \frac{1}{24}u^2 \sin \theta^2$ , nous aurons la force qui provient de la dénivelation, ou  $H = mc(\frac{u^4 \sin \theta^4}{2.64^2} - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.8.64} + \frac{u^4 \sin \theta^4}{64^2}) = \frac{mc.u^4 \sin \theta^4}{6.64^2}$ ; & par conséquent la force totale dont la surface entière éprouve l'action, est  $= mc(\frac{1}{2}a^2 \pm \frac{1}{2}a^{\frac{1}{2}}u \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2 \pm \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2})$ .

#### COROLLAIRE.

(601.) Comme la hauteur de la dénivelation est  $= \frac{1}{24}u^2 \sin \theta^2$ , si cette quantité est négligeable à l'égard de  $a$ , hauteur totale de la surface submergée dans le Fluide, on pourra, sans crainte d'erreur, négliger la dénivelation dans l'expression de la force, ou négliger tous les termes de la force, comme  $\frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2}$ , dans lesquels  $a$  ne se trouve pas.

#### PROPOSITION XXI.

(602.) Trouver la même force qui agit sur la surface choquante, lorsque cette surface aura une moindre hauteur hors du Fluide, que celle qu'acquiert la dénivelation.

Si le point  $A$ , extrémité de la surface, tombe entre  $P$  &  $F$ , le Fluide passera par-dessus la surface, & n'agira sur elle que dans la partie effective de la même surface qui est hors du Fluide, & dont, par supposition, la hauteur est moindre que  $\frac{1}{24}u^2 \sin \theta^2$ , hauteur totale de la dénivelation. Soit  $n$  la hauteur effective de la partie de la surface qui est hors du Fluide. En substituant cette valeur en place de  $a$ , dans l'expression de la force qui provient de la dénivelation, c'est-à-dire,

c'est-à-dire, dans  $mc(\frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{6}a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2)$ , il en résultera  $mc(\frac{1}{2}n^2 - \frac{1}{6}n^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}nu^2 \sin \theta^2)$ , pour l'expression de la même force dans le cas présent; par conséquent la force totale dont la surface entière éprouve l'action, sera = . . . . .  
 $mc(\frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2) + mc(\frac{1}{2}n^2 - \frac{1}{6}n^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}nu^2 \sin \theta^2)$ .

PROPOSITION XXII.

(603.) Trouver, dans le même cas que ci-dessus, la force qui agit sur la surface, lorsque c'est le Fluide qui se meut.

Il faut observer que, dans ce cas, nous ne pouvons pas exclure de la formule la valeur de  $\omega$ . L'expression de la force dont la différencio-différencielle éprouve l'action, est  $= m.dc.da(a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{8}u \sin \theta)^2$ , & son intégrale  $mc(\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{6}a^2 u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2)$  exprime celle dont toute la surface éprouve l'action, sans y comprendre la force qui résulte de toute la dénivellation. Pour cette dernière force, l'intégrale est  $mc(\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6}a^2 u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2)$ , en substituant  $n$  en place de  $a$ , pour la surface choquante, on aura la force qui provient de la dénivellation  $= mc(\frac{1}{2}n^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6}n^2 u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64}nu^2 \sin \theta^2)$ , & celle dont toute la surface choquante éprouve l'action, sera en tout  $= mc(\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{6}a^2 u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2) + . . . . .$   
 $mc(\frac{1}{2}n^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6}n^2 u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64}nu^2 \sin \theta^2)$ . A l'égard de la surface choquée, on substituera dans l'intégrale,  $\frac{1}{64}u^2 \sin \theta^2$ , en place de  $a \sin \omega^2$ \*, & la force totale pour cette surface, sera = . . . . .,  
 $mc(\frac{1}{2}a \sin \omega^2 + \frac{1}{6}a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2})$ .

COROLLAIRE I.

(604.) Si l'extrémité supérieure de la surface coïncide avec la superficie du Fluide; c'est à-dire, si le point  $A$  tombe sur  $P$ , alors on aura  $n=0$ , & la force totale qui agit contre la surface choquante, se réduira à  $mc(\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{6}a^2 u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin \theta^2)$ .

COROLLAIRE II.

(605.) Au contraire, si l'extrémité  $A$  de la surface est élevée au-dessus du Fluide d'une quantité égale, ou plus grande que  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ ,

---

\* On trouve cette valeur, en faisant la quantité  $a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{8}u \sin \theta$  égale à zéro, comme on a fait celle qui lui correspond dans l'Art. 594. Si l'on procède comme dans l'Art. 600, on trouve l'expression même de l'Auteur pour la force qui agit sur la surface choquée.

on aura  $n = \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$  \*; & la force totale qui agit contre la surface choquante se réduira à  $mc \left( \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{6} a^{\frac{3}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 + \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right)$ .

## S C O L I E.

(606.) L'intégrale  $mc \left( \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{6} a^{\frac{3}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 \right) + mc \left( \frac{1}{2} r^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} a^{\frac{3}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} n u^2 \sin \theta^2 \right)$ , offre un cas assez remarquable; celui dans lequel le point  $H$  tombe en  $P$ , ou lorsque  $a=0$ : auquel cas la surface n'est, comme on voit, aucunement submergée dans le Fluide. Car l'intégrale se réduit alors à . . . .  $mc \left( \frac{1}{2} r^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} a^{\frac{3}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} n u^2 \sin \theta^2 \right)$ , qui est la valeur de la force qui agit sur la partie élevée  $PH$ ; mais, comme le Fluide n'a aucune prise sur la surface, il n'agit nullement sur elle, & par conséquent elle ne peut l'élever: donc, en ce cas, la quantité restante doit aussi s'évanouir, quoique la formule ne l'indique pas \*\*.

## PROPOSITION XXIII.

(607.) Trouver la force horisontale qui agit sur la surface choquée, ou sur la surface qui fuit le Fluide, dans le cas où son extrémité supérieure  $A$  tombe entre  $P$  &  $E$ , ou que  $D$  a quelque valeur moindre que  $PE = \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ .

Comme le Fluide ne parvient que jusqu'à  $E$ , en faisant  $PE = D+a$ , & substituant dans l'intégrale  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$  en place de  $D+a$ , elle doit se réduire à zéro. L'intégrale de la différencielle de l'Art. 589 est  $mc \left( D a \sin \omega^2 + \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} u (D+a)^{\frac{3}{2}} \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 \right) + H$ . Substituant donc, dans cette formule,  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$  à la place de  $D+a$ , ou  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2} - D$ , à la place de  $a$ , elle se réduit à . . . . .  $mc \left( -\frac{1}{2} D^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} D u^2 \sin \theta^2 + \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right) + H = 0$ , d'où l'on tire  $H = mc \left( \frac{1}{2} D^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{6} D u^2 \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right)$ , & l'intégrale complète

\* Cette valeur de  $n$  est celle de  $a$  qu'on tire de l'équation  $a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{6} u \sin \theta = 0$ .

\*\* Cette singularité ne doit nullement faire soupçonner l'exactitude de la formule; elle vient de la manière dont l'Auteur procède pour calculer la force dont il est question. En effet, il calcule d'abord la force, sans avoir égard à la dénivellation; & ensuite il y ajoute l'effet de cette dernière. Or il n'y a, de cette sorte, que la première partie de l'expression dont les termes soient des fonctions de  $a$ , & par conséquent il n'y a qu'elle qui doive éprouver quelque variation suivant les différentes valeurs qu'on suppose à  $a$ . Les termes de la seconde partie sont des fonctions de  $n$ ; il est évident que s'ils étoient aussi des fonctions de  $a$ , ou si l'on avoit pu comprendre l'effet de la dénivellation dans le calcul primitif, la disparité que l'Auteur fait remarquer n'auroit pas lieu. Au reste, on peut appliquer à ce cas une partie de ce qui est exposé, Art. 610.



$$\text{sera} = mc \left( \frac{1}{2} (D+a)^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{2} u (D+a)^{\frac{3}{2}} \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24} u^2 (D+a) \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right).$$

COROLLAIRE I.

(608.) Si l'on avoit  $D=0$ , ou si l'extrémité supérieure  $A$  de la surface tomboit en  $P$ , ou plus haut que  $P$ , la force, ou l'intégrale complète se réduiroit à  $mc \left( \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{2} a^{\frac{3}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24} a u^2 \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right).$

COROLLAIRE II.

(609.) Si, au contraire, l'extrémité supérieure  $A$  de la surface tomboit en  $E$ , on auroit  $D = \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$  ce qui donne  $a=0$  pour compléter l'intégrale, & l'intégrale complète devient = . . . . .  
 $mc \left( Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{2} u \left( (D+a)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}} \right) \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24} a u^2 \sin \theta^2 \right).$

SCOLIE.

(610.) Si le point  $H$ , ou l'extrémité inférieure de la surface, tombe en  $E$ , l'intégrale, ou la force qui agit contre la surface choquée, doit s'évanouir, & en effet elle s'évanouit\*. Mais ce n'est pas la même chose, si le point  $H$  tombe entre  $E$  &  $P$ , ou en  $P$ ; dans ce cas,  $D=0$ ,  $a=0$ , & la force, ou l'intégrale complète, se réduit à  $-\frac{mc u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2}$ , tandis qu'elle devoit également s'évanouir, puisque le Fluide n'atteint pas la surface pour la choquer, lorsque sa partie submergée est moindre que la quantité  $PE$ . Ce résultat vient de ce qu'après avoir assigné la force qui agit sur toute la surface, en négligeant la dénivellation, on en a soustrait la force avec laquelle le Fluide cessé d'agir dans la cavité  $CEP$ . En effet; on voit que cela doit être ainsi, quand le point  $H$  tombe plus bas que le point  $E$ , ou quand il tombe sur le point  $E$  même; mais lorsqu'il tombe plus haut, ce n'est plus la même chose, attendu que la quantité qu'on soustrait est alors plus grande que celle qui exprime la force, sans avoir égard à la dénivellation. Au reste, comme la force qui agit contre la surface choquée, doit être égale à zéro, toutes les fois que le point  $H$  tombe en  $E$ , ou qu'il tombe plus haut: l'expression qu'on a donnée dans la Proposition, sert seulement pour le cas où ce point tombe en  $E$ , ou au-dessous, c'est-à-dire, lorsqu'on a  $(D+a)^{\frac{1}{2}} =$  ou  $> \frac{u \sin \theta}{8 \sin \omega}.$

PROPOSITION XXIV.

(611.) Trouver la force horizontale qui agit sur les mêmes surfaces, lorsque  $D$  a quelque valeur, ou que l'extrémité supérieure  $A$  est submergée dans le Fluide.

\* On peut aisément s'en assurer, en faisant  $D=0$ , &  $a = \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ , dans l'intégrale complète., Art. 607.

Dans cette supposition, l'intégrale doit se réduire à zéro, lorsque  $a=0$ , puisque le Fluide ne peut agir que jusqu'à l'extrémité supérieure de la surface à laquelle  $a=0$ . Or, la force dont la différencio-différentielle éprouve l'action, est (589.) = . . . . .

$m.dc.da((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ , & son intégrale . . . . .

$mc(Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{2}u(D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2) + H$ ,

exprime celle qui agit sur toute la surface,  $H$  marquant la quantité constante qui doit compléter l'intégrale. Faisant maintenant  $a=0$ ,

elle deviendra  $= \pm \frac{1}{2}uL^{\frac{1}{2}} \sin \omega \sin \theta + H = 0$ ; ce qui donne . . . .

$H = \mp \frac{1}{2}uL^{\frac{1}{2}} \sin \omega \sin \theta$ ; & par conséquent l'expression complète de la force qui agit sur toute la surface, = . . . . .

$mc(Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{2}u((D+a)^{\frac{1}{2}} - L^{\frac{1}{2}}) \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2)$ .

#### COROLLAIRE.

(612.) Si  $D=0$ , c'est-à-dire, si l'extrémité supérieure de la surface tombe en  $P$ , la force dont la surface choquante éprouvera l'action, deviendra  $= mc(\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{2}ua^{\frac{1}{2}} \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2)$  comme on l'a déjà trouvée, Art. 604.

#### PROPOSITION XXV.

(613.) Réduire les expressions des forces horisontales trouvées ci-dessus, à exprimer celles qui agissent sur une surface plane, suivant une direction quelconque.

On a déjà dit (599.) qu'il ne falloit, pour cela, que substituer  $\frac{b \sin \alpha}{\sin \omega}$  à la place de  $c$ ; cette substitution faite, on aura les expressions suivantes. La force qui agit sur les surfaces choquante, ou choquée, dans le cas où elles sont entièrement submergées dans le Fluide, sera (611.) =  $\frac{mb \sin \alpha}{\sin \omega} (Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{2}u((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2)$ .

La force qui agit sur la surface choquante, lorsque son extrémité supérieure est élevée au-dessus de la superficie du Fluide, d'une quantité  $\frac{n^2}{\sin \omega^2}$  moindre que  $\frac{1}{24}u^2 \sin \theta^2$ , sera (603.) = . . . . .

$\frac{mb \sin \alpha}{\sin \omega} (\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{2}a^{\frac{1}{2}}u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2) + . . . . .$

$\frac{mbn \sin \alpha}{\sin \omega} (\frac{1}{2}n \sin \omega^2 - \frac{1}{2}n^{\frac{1}{2}}u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}u^2 \sin \theta^2)$ ; ou si  $n$  est égal, ou

plus grand que  $\frac{1}{24}u^2 \sin \theta^2$ , la force deviendra (600 & 603.) =  $\frac{mb \sin \alpha}{\sin \omega} (\frac{1}{2}a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{2}a^{\frac{1}{2}}u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{24}au^2 \sin \theta^2 + \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64 \sin \omega^2})$ .

La force qui agit contre la surface choquée, lorsque son extrémité supérieure est au-dessous de la superficie du Fluide,  $D$  étant en même temps plus petit que  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ , sera (607.) = . . . . .

$$\frac{mb \sin \pi}{\sin \pi} \left( \frac{1}{2} (D+a)^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{6} u (D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} u^2 (D+a) \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right).$$

Enfin la force qui agit sur l'une ou l'autre des deux surfaces choquante ou choquée, ayant  $D=0$ , & négligeant la dénivellation, sera (604 & 608.) =  $\frac{mb \sin \pi}{\sin \pi} \left( \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{6} a^{\frac{1}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 \right).$

PROPOSITION XXVI.

(614.) Réduire les expressions précédentes à des fonctions de  $e$  & de  $de$

Ayant, par la construction & par la supposition,  $\cos \pi : \sin \pi :: de : da$  (581.), on aura  $da = \frac{\sin \pi de}{\cos \pi}$ , &  $a = \frac{e \sin \pi}{\cos \pi}$ , parce que, dans ce cas,  $\frac{\sin \pi}{\cos \pi}$  est une quantité constante. Substituant cette valeur de  $a$  dans les équations précédentes, on aura . . . . .  
 $\frac{mb \sin \pi}{\cos \pi} \left( De \sin \omega^2 + \frac{e^2 \sin \pi \sin \omega^2}{2 \cos \pi} \pm \frac{u \sin \omega \sin \theta \cos \pi}{6 \sin \pi} \left( \left( D + \frac{e \sin \pi}{\cos \pi} \right)^{\frac{1}{2}} - L^{\frac{1}{2}} \right) + \frac{eu^2 \sin \theta^2}{64} \right).$   
 pour la force qui agit sur les surfaces choquante ou choquée, lorsqu'elles sont entièrement submergées dans le Fluide, & à une profondeur plus grande que  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ .

La formule  $\frac{mb \sin \pi}{\cos \pi} \left( \frac{e^2 \sin \pi \sin \omega^2}{2 \cos \pi} + \frac{u \sin \omega \sin \theta \cos \pi}{6 \sin \pi} \left( \frac{e \sin \pi}{\cos \pi} \right)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{64} eu^2 \sin \theta^2 \right) + \frac{mb \sin \pi}{\sin \pi} \left( \frac{1}{2} n^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} n^{\frac{1}{2}} u \sin \omega \sin \theta + \frac{1}{64} n u^2 \sin \theta^2 \right)$ , exprimera la force qui agit sur la surface choquante, lorsque son extrémité supérieure est élevée au-dessus de la superficie du Fluide de la quantité  $\frac{n^2}{\sin \omega^2}$ .

La formule  $\frac{mb \sin \pi}{\cos \pi} \left( De \sin \omega^2 + \frac{e^2 \sin \pi \sin \omega^2}{2 \cos \pi} - \frac{u \sin \omega \sin \theta \cos \pi}{6 \sin \pi} \left( D + \frac{e \sin \pi}{\cos \pi} \right)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{64} eu^2 \sin \theta^2 \right) + \frac{mb \sin \pi}{\sin \pi} \left( \frac{1}{2} D^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{64} D u^2 \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2 \sin \omega^2} \right)$  exprimera la force qui agit sur la surface choquée, lorsqu'on a  $D < \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ .

Enfin la formule  $\frac{mb \sin \pi}{\cos \pi} \left( \frac{e^2 \sin \pi \sin \omega^2}{2 \cos \pi} \pm \frac{u \sin \omega \sin \theta \cos \pi}{6 \sin \pi} \left( \frac{e \sin \pi}{\cos \pi} \right)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{64} eu^2 \sin \theta^2 \right)$  exprimera la force qui agit sur l'une ou l'autre des deux surfaces, ayant  $D=0$ , & négligeant la dénivellation.

PROPOSITION XXVII.

(615.) Réduire les expressions précédentes au cas où la surface plane est horizontale.

Dans ce cas,  $\sin n = 0$ , &  $\cos n = 1$ ; mais avant de substituer ces valeurs dans les formules, il est nécessaire de développer la quantité  $(D + \frac{e \sin n}{\cos n})^{\frac{3}{2}}$ , en la réduisant à la série  $D^{\frac{3}{2}} + \frac{\frac{3}{2} D^{\frac{1}{2}} e \sin n}{\cos n} + \frac{\frac{3}{8} e^2 \sin^2 n}{D^{\frac{3}{2}} \cos^2 n} - \&c.$  & de substituer aussi cette valeur.

Par ces substitutions, la première formule se réduit à . . . . .  
 $mbe. \sin x (D \sin \omega^2 \pm D^{\frac{1}{2}} u \sin \omega. \sin \theta + \frac{1}{64} u^2 \sin^2 \theta) = . . . . .$   
 $mbe. \sin x (D^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{4} u \sin \theta)^2$ . La seconde formule n'a pas lieu, parce que, dans ce cas, il ne peut y avoir une partie de la surface hors du Fluide; elle doit être toute entière au dedans du Fluide, ou toute entière au dehors. La même chose arrive à la troisième, & par la même raison. La quatrième se réduit à la première, qui, par conséquent, est l'unique.

## PROPOSITION XXVIII.

(616.) Trouver la force verticale qui agit sur la même surface plane, d'après les conditions supposées ci-dessus.

Ce problème se résout par le problème général donné, Art 613, en substituant seulement  $\cos n$  à la place de  $\sin x$ , parce que, dans ce cas,  $\sin x = \cos n$  (573 & 580.); on aura donc . . . . .

$\frac{mb \cos n}{\sin n} (Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{6} u \sin \omega. \sin \theta ((D+a)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}}) + \frac{1}{64} au^2 \sin^2 \theta)$ , pour l'expression de la force qui agit sur les surfaces choquante ou choquée, lorsqu'elles sont entièrement submergées dans le Fluide.

La formule  $\frac{mb \cos n}{\sin n} (Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{6} u \sin \omega. \sin \theta (D+a)^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{64} au^2 \sin^2 \theta) + \frac{mb \cos n}{\sin n} (\frac{1}{2} n^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} un^2 \sin \omega. \sin \theta + \frac{1}{64} nu^2 \sin^2 \theta)$ , exprimera la force qui agit sur la surface choquante, lorsque son extrémité supérieure est élevée au-dessus de la superficie du Fluide, d'une quantité  $\frac{n^2}{\sin \omega^2}$ .

La formule  $\frac{mb \cos n}{\sin n} (Da \sin \omega^2 + a^2 \sin \omega^2 - \frac{1}{6} u \sin \omega. \sin \theta (D+a)^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{64} au^2 \sin^2 \theta) + \frac{mb \cos n}{\sin n} (\frac{1}{2} D^2 \sin \omega^2 + \frac{1}{64} Du^2 \sin^2 \theta - \frac{u^4 \sin^2 \theta}{64 \sin \omega^2})$ , exprimera la force qui agit sur la surface choquée, lorsque  $D < \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \sin \omega^2}$ .

Enfin  $\frac{mb \cos n}{\sin n} (\frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{6} a^2 u \sin \omega. \sin \theta + \frac{1}{64} au^2 \sin^2 \theta)$  est la formule qui exprime la force qui agit sur l'une quelconque des deux surfaces, ayant  $D = 0$ , & négligeant la dénivellation.

## PROPOSITION XXIX.

(617.) Trouver les mêmes expressions en fonctions de  $e$ .

Qu'on substitue ( 614.) la valeur de  $a = \frac{e \sin \alpha}{\cos \alpha}$ , & l'on aura.....

$mb \left( D e \sin \alpha^2 + \frac{e^2 \sin \alpha^2 \cdot \sin \alpha}{2 \cos \alpha} \pm \frac{u \sin \alpha \cdot \sin \theta \cdot \cos \alpha}{6 \sin \alpha} \left( \left( D + \frac{e \sin \alpha}{\cos \alpha} \right)^2 - D^2 \right) + \frac{1}{64} e u^2 \sin \theta^2 \right)$ ,  
pour l'expression de la force qui agit sur les surfaces choquante ou  
choquée, lorsqu'elles sont entièrement submergées dans le Fluide,  
& à une profondeur plus grande que  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \alpha^2}$ .

La formule  $mb \left( \frac{e^2 \sin \alpha^2 \cdot \sin \alpha}{2 \cos \alpha} + \frac{u \sin \alpha \cdot \sin \theta \cdot \cos \alpha}{6 \sin \alpha} \left( \frac{e \sin \alpha}{\cos \alpha} \right)^2 + \frac{1}{64} e u^2 \sin \theta^2 \right) +$   
 $\frac{mb \cos \alpha}{\sin \alpha} \left( \frac{1}{2} n^2 \sin \alpha^2 - \frac{1}{6} n^2 u \sin \alpha \sin \theta + \frac{1}{64} n u^2 \sin \theta^2 \right)$  sera l'expression de la  
force qui agit sur la surface choquante, lorsque son extrémité supé-  
rieure est plus haute que la superficie du Fluide, de la quantité  
 $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64 n^2 \sin \alpha^2}$ .

La formule  $mb \left( D e \sin \alpha^2 + \frac{e^2 \sin \alpha^2 \cdot \sin \alpha}{2 \cos \alpha} - \frac{u \sin \alpha \cdot \sin \theta \cdot \cos \alpha}{6 \cos \alpha} \left( D + \frac{e \sin \alpha}{\cos \alpha} \right)^2 + \frac{1}{64} e u^2 \sin \theta^2 \right) +$   
 $\frac{mb \cos \alpha}{\sin \alpha} \left( \frac{1}{2} D \sin \alpha^2 + \frac{1}{64} D u^2 \sin \theta - \frac{u^4 \sin \theta^4}{6 \cdot 64^2 \sin \alpha^2} \right)$  exprimera la force qui agit  
sur la surface choquée, lorsqu'on a  $D < \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \alpha^2}$ .

Enfin la formule  $mb \left( \frac{e^2 \sin \alpha^2 \cdot \sin \alpha}{2 \cos \alpha} \pm \frac{u \sin \alpha \cdot \sin \theta \cdot \cos \alpha}{6 \sin \alpha} \left( \frac{e \sin \alpha}{\cos \alpha} \right)^2 + \frac{1}{64} e u^2 \sin \theta^2 \right)$   
exprimera la force qui agit sur l'une quelconque des deux surfaces,  
ayant  $D=0$ , & négligeant la dénivellation.

#### C O R O L L A I R E I.

( 618.) Si la surface étoit horisontale, l'expression de la force  
verticale dont elle éprouveroit l'action, seroit ( 615.) = .....

$mbe \cdot \cos \alpha \left( L^2 \sin \alpha \pm \frac{1}{8} u \sin \theta \right)^2$ ; mais, dans ce cas,  $\cos \alpha = 1$ , la force  
verticale sera donc  $= mbe \left( D^2 \sin \alpha \pm \frac{1}{8} u \sin \theta \right)^2$

#### C O R O L L A I R E II.

( 619.) Si, outre ces conditions, c'est la surface, & non le  
Fluide, qui se meut verticalement, on aura  $\sin \alpha = 1$ , &  
 $\sin \theta = 1$ , & la force verticale qu'elle éprouvera, se réduira alors à  
 $mbe (\sqrt{D} \pm \frac{1}{8} u)^2$ . De plus, si la vitesse  $u$  est égale à celle qu'ac-  
querroit le Fluide en tombant de la hauteur  $D$ , on auroit ( 52 & 564.)  
 $u = 8 \sqrt{D}$ , ou  $\frac{1}{8} u = \sqrt{D}$ , ce qui réduit la force qui agit sur la  
surface, à  $mbe (\sqrt{D} \pm \sqrt{D})^2$ ; c'est-à-dire que la force qui agira sur  
la surface choquante, sera, en ce cas,  $= 4 mbe D$ , ou égale au  
poids de quatre colonnes de Fluide, dont la base  $= be$ , & dont la  
hauteur  $= D$ , qui est celle du Fluide au-dessus de la surface cho-



quante. La force qui agiroit sur la surface choquée, seroit, dans le même cas  $= 0$ ; ce qui paroîtra sensible, en considérant que le Fluide ne peut choquer la surface, sa vitesse étant, dans ce cas, égale à la sienne.

## COROLLAIRE III.

(620.) Si c'étoit le Fluide qui se mût verticalement, la surface demeurant en repos, & ayant, comme auparavant,  $\sin \alpha = 0$ ; on auroit  $\sin \theta = 1$ , &  $\sin \omega = 0$ : par conséquent la force verticale qui agira sur la surface, se réduira à  $\frac{1}{4}mbeu^2$ . Si, de plus, la vitesse  $u$  étoit celle qu'acqueroit le Fluide, en tombant de la hauteur  $D$ , on auroit, comme ci-dessus,  $\frac{1}{2}u = \sqrt{D}$ , ou  $\frac{1}{4}u^2 = D$ , ce qui réduit la force à  $mbeD$ ; c'est-à-dire qu'elle est égale au poids d'une simple colonne de Fluide, dont la base est  $= be$ , & dont la hauteur  $= D$ . On voit donc que, si le Fluide tomboit verticalement, par l'action de sa propre gravité, d'une hauteur quelconque  $D$ , & choquoit une surface horizontale  $be$ , la force dont cette surface éprouveroit l'action, seroit égale au poids de la colonne de Fluide qui seroit au-dessus de la surface; c'est-à-dire, au poids d'une colonne du même Fluide dont la base seroit la surface choquée, & la hauteur celle de la chute du Fluide.

## COROLLAIRE IV.

(621.) L'expression de la force différencio-différencielle . . . . .  $m.db.dc((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ , nous fait connoître que, si la quantité  $D+a$  étoit constante; c'est-à-dire, si la surface plane étoit toujours horizontale, sa force verticale totale, ou intégrale, seroit  $= mbe((D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega + \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ .

## S C O L I E I.

(622.) On voit clairement ici combien il est différent que ce soit la surface qui se meuve, ou que ce soit le Fluide: dans le premier cas, la force qui agit sur la surface, est  $4mbeD$ , & dans le second, elle est seulement  $mbeD$ ; c'est-à-dire que la première est quatre fois plus grande que la seconde. Cependant je ne connois aucun Auteur qui n'ait supposé ces deux cas comme étant absolument les mêmes; ou qui n'ait supposé que, dans l'un & l'autre cas, la force qui agit sur la surface, est toujours la même.

## S C O L I E II.

(623.) Newton, dans les Corollaires 7, 8, 9 & 10 de la Proposition  
XXXVI

XXXVI, Section VII du Livre II de sa Philosophie naturelle, dit qu'une petite surface horizontale, comme celle que nous supposons,  $dbde$ , ou  $be$ , exposée à l'action d'un Fluide qui tombe librement par l'action de sa gravité, ne supporte seulement que le poids de la moitié de la colonne de Fluide, dont la base est  $be$ , & la hauteur  $D$ ; ce qui n'est que la moitié de ce que nous avons trouvé. Il suppose, pour cela, que si  $ACDBA$  est un vase constamment plein d'un Fluide, & qui ait l'ouverture  $EF$  à son fond, le Fluide n'aura de mouvement que dans l'espace  $AMEFNB$ , qu'il appelle *Cataracte*, terminé par les deux surfaces courbes  $AME$ ,  $BNF$ , le Fluide demeurant sans mouvement, ou comme un corps dur, dans les espaces  $CAE$  &  $DBF$ . Il suppose ensuite qu'on mette au milieu de l'ouverture  $EF$  la surface  $PQ$ , & il dit que le Fluide qui est au-dessus d'elle, & est contenu dans l'espace  $PHQ$ , restera pareillement sans mouvement, à cause qu'il se forme deux autres surfaces convexes  $HQ$ ,  $HP$ , & que le Fluide se divise comme en deux cataractes. Il dit, de plus, que le poids que soutiendra la surface  $PQ$ , sera seulement celui du Fluide contenu dans l'espace  $PHQ$ , parce qu'il suppose que tout le Fluide contenu dans les espaces  $AMEPH$  &  $HQFNB$  se meut avec toute liberté, & sans agir sur les surfaces  $HP$ ,  $HQ$ . Nous laissons au Lecteur à considérer s'il est possible que le Fluide tombe avec une vitesse connue sur la surface  $HP$ , sans agir sur elle, & sans lui faire supporter d'effort. Ceci seroit contre tous les principes reçus, & même contre ceux établis par ce sçavant Auteur. Selon notre théorie, la force verticale qui agit sur une différencio-différencielle de la surface même  $HP$ , est = . . . . .  
 $m.db.de((D+a)^{\frac{1}{2}}\sin\omega + \frac{1}{4}u\sin\theta)^2$ , ou à cause que  $\sin\omega = 0$ , & que  $\frac{1}{4}u = a^{\frac{1}{2}}$ , elle est =  $m.db.de.a\sin\theta^2$ . D'où l'on voit que, dans le cas où l'on admettroit tout ce que suppose notre Auteur, non-seulement la surface  $PQ$  soutient le poids du Fluide  $PHQ$ , mais encore la la force  $m.sdb.de.a\sin\theta^2$ , dans laquelle expression  $\theta$  désigne l'angle que forme la verticale avec la courbe  $HP$ , &  $a$  la hauteur du Fluide au-dessus de l'orifice : de sorte qu'en supposant  $\theta$  constant, ce poids est celui d'une colonne de Fluide, dont la base est  $PQ$ , & la hauteur celle du Fluide, multipliée par  $\sin\theta^2$ .

## CHAPITRE IV.

*De la force avec laquelle les Fluides agissent contre des surfaces quelconques, dans le cas du mouvement.*

## PROPOSITION XXX.

(624.) **T**ROUVER la force horisontale qui agit sur une surface quelconque qui se meut dans un Fluide.

Ayant divisé la surface, par des plans horisontaux & verticaux, en petites surfaces quadrilateres sensiblement planes : si l'on cherche la force positive, ou négative, qui agit sur chacune de ces petites surfaces, en en prenant la somme, on aura la force totale. Cela posé, soit  $D$  la hauteur verticale comprise depuis la superficie du Fluide jusqu'à l'extrémité supérieure d'un des petits quadrilateres dont  $a$  exprime la hauteur ; d'après cela, on aura (600.) . . . . .

$mc.da \left( (D+a)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4}u \sin \theta^2 \right)^2$  pour l'expression de la force horisontale qui agit sur une différencielle de ce même petit quadrilatere ; & l'intégrale  $mc \left( Da + \frac{1}{2}a^2 \pm \frac{1}{2}u \left( (D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}} \right) \sin \theta + \frac{1}{8}au^2 \sin \theta^2 \right)$ , sera la force dont le quadrilatere entier éprouvera l'action,  $a$  marquant toute sa hauteur verticale. Substituant maintenant  $D - \frac{1}{2}a$  pour  $D$ , afin que  $D$  marque la hauteur verticale de la superficie du Fluide au-dessus du centre du petit quadrilatere, l'expression de toute la force horisontale qui agit sur cette petite surface sera = . . . . .

$mc \left( Da \pm \frac{1}{2}u \left( (D+\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D-\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} \right) \sin \theta + \frac{1}{8}au^2 \sin \theta^2 \right)$  : & celle qui agit sur la surface entiere, qui est la somme de toutes ces petites surfaces, sera exprimée par . . . . .

$mfc \left( Da \pm \frac{1}{2}u \left( (D+\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D-\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} \right) \sin \theta + \frac{1}{8}au^2 \sin \theta^2 \right)$ .

## COROLLAIRE I.

(625.) Dans l'une & l'autre dénivellation du Fluide, la force sera (595.) =  $mfc \left( Da - \frac{1}{2}u \left( (D+\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D-\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} \right) \sin \theta + \frac{1}{8}au^2 \sin \theta^2 \right)$ .

## COROLLAIRE II.

(626.) Réduisant en série la quantité  $(D+\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D-\frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}$ , on a  $\frac{1}{2}L^{\frac{1}{2}}a \left( 1 - \frac{a^2}{96D^3} - \frac{a^4}{2048D^5} - \&c. \right)$  : donc, en substituant, on aura la force horisontale qui agit sur un des petits quadrilateres = . . . . .

$mc \left( Da \pm \frac{1}{2}D^{\frac{1}{2}}qu \sin \theta \left( 1 - \frac{a^2}{96L^3} - \frac{a^4}{2048L^5} - \&c. \right) + \frac{1}{8}au^2 \sin \theta^2 \right)$ .

## COROLLAIRE III.

(627.) Si  $D$  étoit très-grand par rapport à  $a$ , ou si l'on pouvoit traiter  $a$  comme une différentielle par rapport à  $D$ , on pourroit négliger tous les termes de la série, excepté le premier, ce qui réduiroit la force qui agit sur un des petits quadrilateres quelconque, ou choquant, ou choqué, à . . . . .  
 $mc(Da \pm \frac{1}{2} D^{\frac{1}{2}} au \sin \theta + \frac{1}{6} au^2 \sin \theta^2) = mca(D^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2.$

## COROLLAIRE IV.

(628.) Le cas dans lequel le rapport  $\frac{a}{D}$  peut être le plus grand, est lorsqu'il s'agit des petits quadrilateres contigus à la superficie du Fluide. Comme  $D$  exprime la hauteur verticale de la superficie du Fluide au-dessus du centre du petit quadrilatere, on aura, en ce cas,  $D = \frac{1}{2}a$ . Substituant cette valeur dans la série, elle se réduit à  $1 - \frac{1}{24} - \frac{1}{128} - \&c.$ ; d'où l'on voit que, même dans ce cas extrême, tous les termes de la série sont presque négligeables, excepté le premier.

## COROLLAIRE V.

(629.) Comme dans ce cas extrême, où  $D = \frac{1}{2}a$ , la quantité  $(D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} = a^{\frac{1}{2}}$ , la force qui agit sur le petit quadrilatere est  $= mc(\frac{1}{2}a^2 \pm \frac{1}{6}a^{\frac{3}{2}}u \sin \theta + \frac{1}{60}au^2 \sin \theta^2).$

## COROLLAIRE VI.

(630.) La série  $\frac{1}{2}D^{\frac{1}{2}}a(1 - \frac{a^2}{96D^2} - \frac{a^4}{2048D^4} - \&c.)$  se réduira donc aussi, dans ce cas, à  $\frac{1}{2}a \sqrt{\frac{1}{2}a}(1 - \frac{1}{24} - \frac{1}{128} - \&c.) = a^{\frac{3}{2}}$ ; ce qui donne  $(1 - \frac{1}{24} - \frac{1}{128} - \&c.) = \frac{1}{2} \sqrt{2} = \sqrt{\frac{8}{9}}$ ; d'où l'on voit encore combien il s'en faut peu que la série ne se réduise à son premier terme, même dans ce cas extrême où les petits quadrilateres sont contigus à la superficie du Fluide.

## COROLLAIRE VII.

(631.) Il suit de tout ce qu'on vient de dire, que  $a$  étant une différentielle par rapport à  $D$ , la série se réduit toujours au premier terme, même dans les petits quadrilateres contigus à la superficie du Fluide.

## PROPOSITION XXXI.

(632.) Trouver la force horisontale qui agit sur la surface d'un corps formé par la révolution d'une ligne, droite ou courbe, autour d'un axe

PLANC. III.

horizontal, en supposant que ce corps se meuve dans un Fluide, suivant la direction de ce même axe, & parallèlement à l'horison.

FIG. 61.

Soit  $ACG$  une courbe qui, en tournant autour de l'axe horizontal  $AM$ , forme le corps  $ADSM$ , & supposons que ce corps se meuve dans la direction de l'axe  $AM$ , cet axe conservant toujours son parallélisme avec l'horison. Soit mené les deux plans horizontaux  $STOPV$ ,  $XYQNZ$ , infiniment voisins, & les deux verticaux  $BGOQW$ ,  $MCPN$ , qui formeront sur la surface du corps le quadrilatere différencio-différenciel  $QOPN$ , auquel on élèvera la perpendiculaire  $QE$ , & on tirera la ligne  $QB$ , qui sera égale à l'ordonnée  $BG = y$ . Soit mené de même la verticale  $QI$ , & l'horizontale  $QF$  parallèle à l'axe : cette ligne formera, avec le quadrilatere  $QOPN$ , un angle égal au complément de  $FQR$ ,  $QR$  étant le prolongement de  $EQ$  : mais  $BEQ$  est égal à  $FQR$  ; donc l'angle que forme la direction  $QF$  du mouvement avec le quadrilatere différencio-différenciel  $QOPN$ , est égal au complément de  $BEQ$ , ou égal à l'angle  $EQB$ , dont le sinus se mesure par la raison de la sous-perpendiculaire  $BE$  à la perpendiculaire  $EQ$ . Ce sinus sera donc

$\sin \theta = \frac{BE}{EQ}$ . Mais, dans quelque courbe que ce soit, la sous-perpendiculaire est à la perpendiculaire, comme la différentielle de l'ordonnée est à la différentielle de la courbe \* ; faisant donc  $AB = x$ ,  $BG = BQ = y$ ,  $BI = c$ , &  $IQ = a$ , on aura . . .

$\sin \theta = \frac{dy}{\sqrt{dy^2 + dx^2}}$ , &  $BQ = y = \sqrt{c^2 + a^2}$  ; ce qui donne, en suppo-

sant  $a$  constant,  $dc = \frac{y dy}{y^2 - a^2}$ . Ces valeurs étant mises dans l'expression de la force horizontale  $m \cdot dc \cdot da (\sqrt{D+a} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , on aura pour l'expression de la force horizontale, & suivant la direction de l'axe, qui agit sur un quadrilatere différencio-différenciel  $QOPN$ , de quelque sur-

face, plane ou courbe, que ce soit, la quantité  $\frac{m da y dy}{\sqrt{y^2 - a^2}} (\sqrt{D+a} \pm \frac{u dy}{8 \sqrt{dy^2 + dx^2}})^2$ .

En intégrant cette expression à l'égard de  $y$ , on aura la force qui agit sur une zone, comme  $VOQZ = m da (D+a) \int \frac{y dy}{\sqrt{y^2 - a^2}} \pm \dots$

$\pm m da \sqrt{D+a} \int \frac{x dy^2}{\sqrt{y^2 - a^2} \sqrt{dy^2 + dx^2}} + \frac{1}{64} m u^2 da \int \frac{y dy^3}{(dy^2 + dx^2) \sqrt{y^2 - a^2}}$ . Enfin, en réintégrant par rapport à  $a$ , on aura la force qui agit sur une

PLANC. A

FIG. 6.

\* On voit cela facilement par les triangles semblables  $CLI$ ,  $rii$  ; car ils donnent  $CL : LI :: ri : Li$ .

Donc  $\frac{CL}{LI} = \frac{ri}{Li} = \sin \theta$ .



surface comme  $AGQZA = m \int da (D+a) \int \frac{v dy}{\sqrt{y^2-a^2}} \pm \dots$

PLANC. III.

$$\frac{1}{2} m u \int da \sqrt{D+a} \int \frac{v dy^2}{\sqrt{y^2-a^2} \sqrt{dy^2+dx^2}} + \frac{1}{2} m u^2 \int da \int \frac{y dy^2}{(dy^2+dx^2) \sqrt{y^2-a^2}} + H.$$

## C O R O L L A I R E.

(633.) Si l'on suppose  $x=0$ , on réduit la surface à un plan circulaire, qui se meut horizontalement & perpendiculairement à sa surface; la force qui agit sur cette surface sera donc . . . . .

$$m \int da ( \sqrt{D+a \pm \frac{1}{2}u} )^2 \int \frac{y dy}{\sqrt{y^2-a^2}} + H = m \int da ( \sqrt{D+a \pm \frac{1}{2}u} )^2 \sqrt{y^2+a^2} + H:$$

ou, en substituant  $r$  en place de  $y$ , & en place du rayon par la rotation duquel le plan circulaire est engendré, cette force se réduira enfin à  $m \int da ( \sqrt{D+a \pm \frac{1}{2}u} )^2 \sqrt{r^2-a^2} + H.$

## P R O P O S I T I O N XX XII.

(634) Trouver la force horizontale qui agit sur la surface d'un cylindre qui flotte sur un Fluide, & qui se meut horizontalement, suivant une direction perpendiculaire à son axe.

Soit le cylindre  $BCQDE$ ,  $H$  son axe,  $BE$  un diamètre horizontal,  $GI$  la superficie du Fluide, &  $CAL$  une verticale. La résistance qu'éprouve la différencielle horizontale en  $C$ , est (627.)  $= mca (D \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ ; formule dans laquelle nous devons substituer  $da$  pour  $a$ , &  $a$  à la place de  $D=CA$ ; & comme  $\sin \theta =$  le sinus de l'angle  $LCH$ , en faisant  $AL=f$ , on aura  $\sin \theta = \frac{\sqrt{R^2-(a \pm f)^2}}{R}$ ,  $R$  exprimant le rayon du cylindre. Cette substitution faite, la force qui agit sur la différencielle devient  $= m c d a (a \pm \frac{u \sqrt{R^2-(a \pm f)^2}}{8R})^2$ ; & celle qui agit sur toute la surface  $GCQ = m c \int da (a \pm \frac{u \sqrt{R^2-(a \pm f)^2}}{8R})^2$ .

FIG. 6a.

## P R O P O S I T I O N XX XIII.

(635.) Trouver la force verticale qui agit sur une surface quelconque qui se meut dans un Fluide immobile.

Soit divisé la surface du corps qui est dans le Fluide, en de petits quadrilateres sensiblement plans, par des lignes horizontales & verticales. Cherchant ensuite la force verticale, positive ou négative, qui agit sur chacun de ces petits quadrilateres, en prenant la somme de ces forces, on aura la force totale. Ce procédé a déjà été expliqué (624.), pour trouver la force horizontale. On se rappellera que l'expression

PLANE. III.

de la force horisontale se réduit à celle d'une autre force, suivant une direction quelconque, en substituant seulement (599.)  $\frac{b \sin \alpha}{\sin \alpha}$  en place de  $c$ ; mais, comme, dans le cas présent, le mouvement se fait verticalement\*, on a (616.)  $\sin \alpha = \cos \theta$ ; c'est donc  $\frac{b \cos \theta}{\sin \alpha}$  que nous devons substituer dans la formule de l'Art. 624, en place de  $c$ , pour avoir l'expression de la force verticale qui agit sur une surface quelconque, & cette expression sera . . . . .

$$mc \int \frac{b \cos \theta}{\sin \alpha} (Da \pm \frac{1}{2} u ((D \pm \frac{1}{2} l)^2 - (D - \frac{1}{2} a)^2) \sin \theta + \frac{1}{6} au^2 \sin \theta^2) .$$

## COROLLAIRE.

(636.) On aura de la même manière la force verticale (626.) qui agit sur un quadrilatère infiniment petit, choquant ou choqué, =  $\frac{mb \cos \theta}{\sin \alpha} (Da \pm \frac{1}{2} D^2 au \sin \theta (1 - \frac{a^2}{96 D^2} - \frac{a^4}{2048 D^4} - \&c.) + \frac{1}{6} au^2 \sin \theta^2)$ ; mais, comme (614.)  $\frac{a \cos \theta}{\sin \alpha} = c$ , ou  $a = \frac{c \sin \alpha}{\cos \theta}$ , en substituant cette valeur, la même force verticale sera aussi = . . . . .

$$mbe (D \pm \frac{1}{2} D^2 u \sin \theta (1 - \frac{c^2 \sin \alpha^2}{96 D^2 \cos \theta^2} - \frac{c^4 \sin \alpha^4}{2048 D^4 \cos \theta^4} - \&c.) + \frac{1}{6} u^2 \sin \theta^2)$$

ou enfin en négligeant tous les termes de cette série, excepté le premier, à cause qu'ils sont fort petits, elle sera encore = . . . . .

$$mbe (D^2 + \frac{1}{2} u \sin \theta)^2 .$$

## PROPOSITION XXXIV.

(637.) Trouver la force verticale qui agit sur la surface d'un cylindre qui flotte sur un Fluide, & qui se meut horisontalement dans une direction perpendiculaire à son axe.

Fig. 61.

La force horisontale qui agit sur une différencielle horisontale du cylindre en  $C$ , a été trouvée (634.) =  $mc.da (a^2 \pm \frac{u \sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}}{8R})^2$ ,  $R$  exprimant le rayon du cylindre,  $a$  étant =  $CA$ , distance verticale de la différencielle à la superficie du Fluide, &  $AL$  étant =  $f$ . Donc la force verticale sera (635.) =  $\frac{m.db.da \cos \theta}{\sin \alpha} (a^2 \pm \frac{u \sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}}{8R})^2$ . Substituant dans cette formule la valeur de  $\frac{\cos \theta}{\sin \alpha} = \frac{CL}{LH} = \frac{a+f}{\sqrt{R^2 - (a+f)^2}}$ ,

\* Cette expression nous paroît inexacte; il faut dire: "mais comme dans le cas présent, il s'agit de la résistance verticale, &c." C'est sûrement ce que l'Auteur entend; car, si le mouvement se faisoit verticalement, il faudroit faire  $\sin \theta = \cos \alpha$  (Art. 585.).

la force verticale qui agit sur la surface GCQ, sera = . . . . .  
 $mb \int \frac{da (a \pm f)}{\sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}} \left( a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{u \sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}}{8R} \right)^2$ , & la force totale qui agit sur  
 GQI, sera =  $2mb \left( \int \frac{(a \pm f) adx}{\sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}} + \int (a \pm f) u^2 da \frac{\sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}}{64 h^2} \right)$ .

---

## CHAPITRE V.

*Des résistances horizontales qu'éprouvent les Corps, lorsqu'ils se meuvent dans les Fluides : ou, au contraire, lorsque ce sont les Fluides qui se meuvent, & choquent les corps.*

### PROPOSITION XXXV.

(638.) **T**ROUVER la résistance horizontale qu'éprouve un corps mu dans un Fluide.

Les résistances qu'éprouvent les corps mus dans les Fluides, ne sont autre chose que la résultante des forces qui agissent sur leurs surfaces suivant une direction déterminée; ou celle qui résulte de la somme de toutes les forces, suivant cette même direction; en prenant positivement celles qui sont positives, & négativement celles qui sont négatives. Qu'on détermine donc, par les règles établies dans le Chapitre précédent, les forces horizontales qui agissent sur les surfaces qui terminent le corps, & qu'on en prenne la somme, on aura la valeur de la résistance.

### PROPOSITION XXXVI.

(639.) Trouver la résistance horizontale qu'éprouve un parallépipède rectangle qui flotte sur un Fluide, ayant deux de ses côtés parallèles à l'horizon, le parallépipède se mouvant, & non le Fluide, suivant une direction parallèle à ses deux autres côtés, dans le cas où l'on auroit  $a > \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 \sin \omega^2}$ .

La force qui agit sur la surface choquante, est (602.) = . . . .  
 $mc \left( \frac{1}{2} a^2 + \frac{1}{8} a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 \right) + mc \left( \frac{1}{2} a^2 - \frac{1}{8} a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 \right)$ .  
 Celle qui agit sur la surface choquée, à cause que  $\sin \omega = 1$ , est (609.)  
 $= mc \left( \frac{1}{2} a^2 - \frac{1}{8} a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64} a u^2 \sin \theta^2 - \frac{u^2 \sin \theta^2}{64 h^2} \right)$ . Quant à la force qui agit sur les deux surfaces latérales, elle est zéro, parce qu'étant parallèles à la direction du mouvement, on a  $c = 0$ . La force qui

agit sur la base ou surface inférieure, est aussi zéro, à cause qu'on a pour cette surface  $da = 0$ . Il n'y a donc pas d'autres forces, suivant la direction dont il s'agit, que celles qu'éprouvent les deux surfaces choquante & choquée. Cette dernière est négative, parce qu'elle agit dans une direction contraire à la première; par conséquent la résistance horizontale qu'éprouvera le parallélipède sera = . . . . .

$$mc \left( \frac{1}{3} a^2 u \sin \theta + \frac{1}{2} n^2 - \frac{1}{6} n^2 u \sin \theta + \frac{1}{24} n u^2 \sin \theta^2 + \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2} \right).$$

## COROLLAIRE I.

(640.) Si le parallélipède, flottant, comme on le suppose, avoit une hauteur suffisante hors du Fluide, de manière que le Fluide ne pût passer par-dessus; ou si sa hauteur étoit égale, ou plus grande que  $\frac{u^2 \sin \theta^2}{64}$ ,  $n$  seroit alors  $= \frac{u^2 \sin \theta^2}{64}$ , & la résistance se réduiroit à

$$mc \left( \frac{1}{3} a^2 u \sin \theta + \frac{u^4 \sin \theta^4}{3.64^2} \right) = \frac{1}{3} m c u \sin \theta \left( a^2 + \frac{u^2 \sin \theta^2}{64} \right).$$

## COROLLAIRE II.

(641.) Si, au contraire, le parallélipède n'avoit aucune hauteur au-dessus du Fluide, de façon que sa surface supérieure fût de niveau avec celle du Fluide, alors  $n = 0$ , & la résistance se réduiroit à

$$mc \left( \frac{1}{3} a^2 u \sin \theta + \frac{u^4 \sin \theta^4}{6.64^2} \right) = \frac{1}{3} m c u \sin \theta \left( a^2 + \frac{u^2 \sin \theta^2}{2.64^2} \right).$$

## COROLLAIRE III.

(642.) En négligeant la dénivellation du Fluide, on doit négliger tous les termes où  $a$  ne se trouve pas (601.) : donc la résistance qu'éprouve le parallélipède, en négligeant la dénivellation du Fluide, sera  $= \frac{1}{3} m c a^2 u \sin \theta$ .

## COROLLAIRE IV.

(643.) Pour pouvoir négliger la dénivellation du Fluide, il suffit seulement que la profondeur  $a$ , à laquelle la surface inférieure du parallélipède est submergée dans le Fluide, soit très-grande à l'égard de  $\frac{1}{24} u^2 \sin \theta^2$ . Le parallélipède étant donc très-grand, ou la profondeur à laquelle il s'enfonce dans le Fluide, étant très-grande à l'égard de la vitesse  $u \sin \theta$ , on pourra négliger la dénivellation; & la fonction qui exprimera la résistance se réduira à une seule quantité, qui sera comme les simples vitesses  $u$ .

## SCOLIE.

(644.) Nous avons établi dans cette théorie, que la force avec laquelle

quelle le Fluide agit contre une différencio-différencielle de superficie, est proportionnelle à  $(8 \sqrt{a \pm u \sin \theta})^2$ ; & le principe qui nous y a conduit est que nous avons trouvé la vitesse avec laquelle le Fluide jailliroit, par la même différencio-différencielle, s'il avoit un libre passage,  $= 8 \sqrt{a \pm u \sin \theta}$ . Quelque solide que paroisse ce fondement, on pourroit cependant observer qu'il seroit peut-être également solide de supposer le poids que doit soutenir la différencio-différencielle, le même que celui de la colonne agissante du Fluide qui est au-dessus d'elle, laquelle a pour hauteur  $a \pm \frac{1}{64} u^2 \sin \theta^2$ , le dernier terme  $\frac{1}{64} u^2 \sin \theta^2$  exprimant la hauteur de l'intumescence, ou la profondeur de la cavité. Si l'on fait cette supposition, le poids que supportera la différencielle de la surface choquante, ou choquée, du parallélipède sera = . . . . .  $mc . da(a \pm \frac{1}{64} u^2 \sin \theta^2)$ , quantité dont l'intégrale est  $mc(\frac{1}{2} a^2 \pm \frac{1}{64} au^2 \sin \theta^2 + H)$ , ou  $mc(\frac{1}{2} a^2 \pm \frac{1}{64} u^2 \sin \theta^2 + \frac{u^4 \sin \theta^4}{2.64})$ ; car  $H$  devient  $= \frac{u^4 \sin \theta^4}{2.64}$ , en faisant  $a = \mp \frac{1}{64} u^2 \sin \theta^2$  (600.). Ainsi cette intégrale exprimeroit le poids que supporte l'une quelconque des deux surfaces, choquante ou choquée, du parallélipède, & par conséquent la résistance qui résulte des deux seroit  $= \frac{1}{32} ncau^2 \sin \theta^2$ ; quantité qui, comme on le verra ci-après, Chap. VII, doit se réduire à la moitié  $\frac{1}{64} mcau^2 \sin \theta^2$ , lorsque le parallélipède se réduit à un plan. Cette détermination est tellement conforme à l'opinion généralement reçue, & ce qui est plus, aux expériences rapportées par M. Mariotte, dans le troisieme Discours de la seconde Partie de son Traité du mouvement des Eaux, qu'elle auroit très-bien pu être d'un poids égal pour nous, ou peut-être même suffiroit-elle pour nous faire abandonner notre théorie, si la quantité d'expériences qui la justifient, non seulement de l'espece de celles qu'a faites M. Mariotte, mais encore toutes celles que nous avons pu employer à cette vérification, comme on le verra par la suite de ce Traité, ne lui avoient donné le plus grand crédit. Nous n'exposerons, en ce moment, que celles qui contredisent absolument les expériences de M. Mariotte.

Cet Auteur, dans la Regle V du Discours cité, donne deux expériences qu'il a faites, en exposant perpendiculairement au courant de la Seine, une petite planche d'un demi-pied en quarré, en se servant pour cela d'un instrument dont il donne la description. Il dit qu'avec un courant dont la vitesse étoit de 3 pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde, la planche soutint un poids de 3 livres  $\frac{1}{2}$ . La surface de la planche, réduite en mesure Anglaise, est de  $\frac{16^2}{4.15^2}$  \*, & la vitesse du

\* L'Auteur prend ici le rapport de 15 à 16 pour celui du pied anglais au pied français, ce qui



courant est de  $\frac{1}{11}$  pieds. Pour comparer maintenant cette expérience avec la formule  $\frac{1}{64} mcau^2 \sin \theta^2$ , observons qu'on a  $m = 1000$  onces, qui est le poids d'un pied cubique d'eau;  $ca = \frac{1}{4} \cdot \frac{16^2}{15^2}$ ;  $\sin \theta = 1$ ; &  $u = \frac{52}{15}$ . On aura donc, suivant la formule, le poids que devoit supporter la planche  $= \frac{1}{64} 1000 \cdot \frac{16^2}{4 \cdot 15^2} \cdot \frac{52^2}{15^2} = \frac{21632}{405} = 53$  onces  $\frac{1}{2}$ , ou 3 liv. 5 onces  $\frac{1}{2}$ , ce qui n'est que de 6 onces  $\frac{1}{2}$  de moins que ce que dit avoir trouvé M. Mariotte. Dans la seconde expérience il dit que la planche soutint un poids de 9 onces, la vitesse du courant étant de 1 pied  $\frac{1}{2}$  par seconde. Suivant la formule, le poids doit être égal à  $\frac{1}{64} 1000 \cdot \frac{16^2}{4 \cdot 15^2} \cdot \frac{16^2}{9} = 8$  onces; quantité qui est seulement moindre d'une once que celle que donne l'Auteur; & l'on ne peut regarder ces différences comme bien sensibles, dans des expériences de cette nature. Mais on va voir combien ces expériences, que l'Auteur regarde comme si exactes, s'éloignent de celles que j'ai pratiquées moi-même pour m'assurer de leur exactitude. Une planche, de la forme d'un parallélogramme rectangle, d'un pied de large, exposée perpendiculairement à l'action d'un courant dont la vitesse étoit de 2 pieds par seconde, a supporté un poids de 25 livres  $\frac{1}{2}$ , étant submergée d'un pied juste dans le Fluide. Suivant l'opinion généralement reçue, ce poids auroit dû être de  $\frac{1}{64} 1000 \cdot 4 = 62$  onces  $\frac{1}{2}$ , ou 3 livres 14 onces  $\frac{1}{2}$ , quantité bien éloignée de celle qu'a donné l'expérience. La même planche a supporté un poids de 26 livres  $\frac{1}{2}$ , exposée à un courant de  $\frac{2}{3}$  pieds de vitesse par seconde, & étant submergée de 2 pieds juste dans le Fluide; suivant l'opinion générale, elle auroit dû supporter un poids de  $\frac{1}{64} 1000 \cdot 2 \cdot \frac{16}{9} = 56$  onces, ou de 3 livres  $\frac{1}{2}$ ; quantité qui est encore extrêmement éloignée de celle qu'a donné l'expérience. Ce qu'il y a de plus remarquable, & ce qui doit, comme semble, faire rejeter absolument l'opinion généralement reçue, c'est que, d'après elle, le second poids auroit dû être moindre que le premier, & au contraire, il a été trouvé de 10 livres  $\frac{1}{2}$  plus grand, ce qui est le triple du poids total 3 livres  $\frac{1}{2}$  qu'on a cru jusqu'ici qu'elle devoit supporter. Au contraire, notre formule est  $(640.) \frac{1}{2} mc \cdot u \sin \theta \left( a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \cdot 64} \right)$ , qui, à cause que les vitesses sont petites, & que  $\sin \theta = 1$ , se réduit à  $\frac{1}{2} mca^2 u$ ; quantité dont il ne faut prendre que la moitié  $\frac{1}{4} mca^2 u$ , pour les raisons qu'on exposera ci-

est très-proche de la vérité, & est suffisant pour son objet. Voyez, pour plus d'exactitude la note de l'Art. 51.

$$\times \frac{16}{9} = \frac{20^2}{15^2} = \frac{400}{225} = \frac{80}{45} = \frac{16}{9} \text{ . vid. sup.}$$

$$\sqrt{\frac{1}{2} \cdot 1000 \cdot (1)^{\frac{3}{2}} \cdot 2} = 333 \text{ oz.} = 20\frac{1}{2} \text{ liv.}$$

Chap. V. DES RÉSISTANCES HORIZONTALES. 267

après (731.). Le poids que devoit supporter la planche dans la première expérience, fera donc  $= \frac{1}{2} \cdot 1000 \cdot 2 = 333$  onces, ou 20 liv.  $\frac{1}{2}$ , poids qui est seulement de 5 liv. plus fort que celui qu'a donné l'expérience; différence, au reste, qui doit aussi avoir lieu, par ce qui a été exposé, Art. 596. Dans la seconde expérience, le poids qu'auroit dû supporter la planche, devoit être  $= \frac{1}{2} \cdot 1000 (2)^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{4}{3} = 628$  onces, ou 39 liv.  $\frac{1}{2}$ , poids qui est de 13 l. plus grand que l'expérience ne l'a donné; & cet excès devoit effectivement avoir lieu, comme on vient de le dire.

Pour appercevoir & se convaincre de l'accord de l'expérience avec la théorie que nous avons donnée, il n'y a qu'à considérer la raison de 2 à  $(2)^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{4}{3}$ , ou celle de 15 à 28, qui lui est à-peu-près égale, dans laquelle doivent être, suivant cette théorie, les deux poids supportés: car elle s'éloigne très-peu de la raison des poids 15  $\frac{1}{2}$  & 26  $\frac{1}{2}$ , que l'expérience a donnés. Suivant l'opinion commune, cette raison devoit être celle de 4 à  $\frac{2 \cdot 16}{9}$ , ou celle de 9 à 8, qui est la raison des produits des surfaces choquées par les quarrés des vitesses; raison qui, comme on voit, est excessivement éloignée de celle de 15  $\frac{1}{2}$  à 26  $\frac{1}{2}$ , qui a été fournie par l'expérience: car, comme on l'a dit, cette raison devoit être de plus grande égalité, tandis qu'elle est de moindre.

Les deux expériences donnent, à peu de différence, la mesure absolue de la résistance moindre d'un tiers que celle qui résulte de la théorie, comme on vient de le voir, & comme nous devons nous y attendre, d'après ce qui a été dit dans l'Art. 596: enforte que, pour avoir la mesure juste & absolue de cette résistance, nous devons prendre les deux tiers de ce qui résulte de la théorie.

PROPOSITION XXXVII.

(645.) Trouver la résistance horizontale qu'éprouve le même parallépipède rectangle, se mouvant, comme on l'a supposé dans la proposition précédente, dans le cas où l'on auroit  $a =$ , ou  $< \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64}$ .

Nous avons dit, Art. 610. que, dans ce cas, la surface postérieure n'étoit soumise à l'action d'aucune force; ainsi la résistance se réduira à la force qui agit sur la surface antérieure, & dont l'expression est  $= mc(\frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{4}a^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}au^2 \sin^2 \theta) + mc(\frac{1}{2}n^2 - \frac{1}{64}n^2 u \sin \theta + \frac{1}{64}nu^2 \sin^2 \theta)$ .

COROLLAIRE I.

(646.) Si le parallépipède étoit assez élevé au-dessus de la superficie du Fluide pour que celui-ci ne pût passer par-dessus, ou que sa hauteur fût égale, ou plus grande que  $\frac{u^2 \sin^2 \theta}{64}$ , alors on auroit  $n = \frac{1}{64}u^2 \sin^2 \theta$ ,

$$2 : 2^{\frac{3}{2}} :: 2^{\frac{1}{2}} : 2^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{1}{2} :: 1 : \frac{1}{2} :: \frac{1}{2} : \frac{1}{4} :: \frac{1}{4} : \frac{1}{8} :: \frac{1}{8} : \frac{1}{16} :: \frac{1}{16} : \frac{1}{32} :: \frac{1}{32} : \frac{1}{64} :: \frac{1}{64} : \frac{1}{128} :: \frac{1}{128} : \frac{1}{256} :: \frac{1}{256} : \frac{1}{512} :: \frac{1}{512} : \frac{1}{1024} :: \frac{1}{1024} : \frac{1}{2048} :: \frac{1}{2048} : \frac{1}{4096} :: \frac{1}{4096} : \frac{1}{8192} :: \frac{1}{8192} : \frac{1}{16384} :: \frac{1}{16384} : \frac{1}{32768} :: \frac{1}{32768} : \frac{1}{65536} :: \frac{1}{65536} : \frac{1}{131072} :: \frac{1}{131072} : \frac{1}{262144} :: \frac{1}{262144} : \frac{1}{524288} :: \frac{1}{524288} : \frac{1}{1048576} :: \frac{1}{1048576} : \frac{1}{2097152} :: \frac{1}{2097152} : \frac{1}{4194304} :: \frac{1}{4194304} : \frac{1}{8388608} :: \frac{1}{8388608} : \frac{1}{16777216} :: \frac{1}{16777216} : \frac{1}{33554432} :: \frac{1}{33554432} : \frac{1}{67108864} :: \frac{1}{67108864} : \frac{1}{134217728} :: \frac{1}{134217728} : \frac{1}{268435456} :: \frac{1}{268435456} : \frac{1}{536870912} :: \frac{1}{536870912} : \frac{1}{1073741824} :: \frac{1}{1073741824} : \frac{1}{2147483648} :: \frac{1}{2147483648} : \frac{1}{4294967296} :: \frac{1}{4294967296} : \frac{1}{8589934592} :: \frac{1}{8589934592} : \frac{1}{17179869184} :: \frac{1}{17179869184} : \frac{1}{34359738368} :: \frac{1}{34359738368} : \frac{1}{68719476736} :: \frac{1}{68719476736} : \frac{1}{137438953472} :: \frac{1}{137438953472} : \frac{1}{274877906944} :: \frac{1}{274877906944} : \frac{1}{549755813888} :: \frac{1}{549755813888} : \frac{1}{1099511627776} :: \frac{1}{1099511627776} : \frac{1}{2199023255552} :: \frac{1}{2199023255552} : \frac{1}{4398046511104} :: \frac{1}{4398046511104} : \frac{1}{8796093022208} :: \frac{1}{8796093022208} : \frac{1}{17592186044416} :: \frac{1}{17592186044416} : \frac{1}{35184372088832} :: \frac{1}{35184372088832} : \frac{1}{70368744177664} :: \frac{1}{70368744177664} : \frac{1}{140737488355328} :: \frac{1}{140737488355328} : \frac{1}{281474976710656} :: \frac{1}{281474976710656} : \frac{1}{562949953421312} :: \frac{1}{562949953421312} : \frac{1}{1125899906842624} :: \frac{1}{1125899906842624} : \frac{1}{2251799813685248} :: \frac{1}{2251799813685248} : \frac{1}{4503599627370496} :: \frac{1}{4503599627370496} : \frac{1}{9007199254740992} :: \frac{1}{9007199254740992} : \frac{1}{18014398509481984} :: \frac{1}{18014398509481984} : \frac{1}{36028797018963968} :: \frac{1}{36028797018963968} : \frac{1}{72057594037927936} :: \frac{1}{72057594037927936} : \frac{1}{144115188075855872} :: \frac{1}{144115188075855872} : \frac{1}{288230376151711744} :: \frac{1}{288230376151711744} : \frac{1}{576460752303423488} :: \frac{1}{576460752303423488} : \frac{1}{1152921504606846976} :: \frac{1}{1152921504606846976} : \frac{1}{2305843009213693952} :: \frac{1}{2305843009213693952} : \frac{1}{4611686018427387904} :: \frac{1}{4611686018427387904} : \frac{1}{9223372036854775808} :: \frac{1}{9223372036854775808} : \frac{1}{18446744073709551616} :: \frac{1}{18446744073709551616} : \frac{1}{36893488147419103232} :: \frac{1}{36893488147419103232} : \frac{1}{73786976294838206464} :: \frac{1}{73786976294838206464} : \frac{1}{147573952589676412928} :: \frac{1}{147573952589676412928} : \frac{1}{295147905179352825856} :: \frac{1}{295147905179352825856} : \frac{1}{590295810358705651712} :: \frac{1}{590295810358705651712} : \frac{1}{1180591620717411303424} :: \frac{1}{1180591620717411303424} : \frac{1}{2361183241434822606848} :: \frac{1}{2361183241434822606848} : \frac{1}{4722366482869645213696} :: \frac{1}{4722366482869645213696} : \frac{1}{9444732965739290427392} :: \frac{1}{9444732965739290427392} : \frac{1}{18889465931478580854784} :: \frac{1}{18889465931478580854784} : \frac{1}{37778931862957161709568} :: \frac{1}{37778931862957161709568} : \frac{1}{75557863725914323419136} :: \frac{1}{75557863725914323419136} : \frac{1}{151115727451828646838272} :: \frac{1}{151115727451828646838272} : \frac{1}{302231454903657293676544} :: \frac{1}{302231454903657293676544} : \frac{1}{604462909807314587353088} :: \frac{1}{604462909807314587353088} : \frac{1}{1208925819614629174706176} :: \frac{1}{1208925819614629174706176} : \frac{1}{2417851639229258349412352} :: \frac{1}{2417851639229258349412352} : \frac{1}{4835703278458516698824704} :: \frac{1}{4835703278458516698824704} : \frac{1}{9671406556917033397649408} :: \frac{1}{9671406556917033397649408} : \frac{1}{19342813113834066795298816} :: \frac{1}{19342813113834066795298816} : \frac{1}{38685626227668133590597632} :: \frac{1}{38685626227668133590597632} : \frac{1}{77371252455336267181195264} :: \frac{1}{77371252455336267181195264} : \frac{1}{154742504910672534362390528} :: \frac{1}{154742504910672534362390528} : \frac{1}{309485009821345068724781056} :: \frac{1}{309485009821345068724781056} : \frac{1}{618970019642690137449562112} :: \frac{1}{618970019642690137449562112} : \frac{1}{1237940039285380274899124224} :: \frac{1}{1237940039285380274899124224} : \frac{1}{2475880078570760549798248448} :: \frac{1}{2475880078570760549798248448} : \frac{1}{4951760157141521099596496896} :: \frac{1}{4951760157141521099596496896} : \frac{1}{9903520314283042199192993792} :: \frac{1}{9903520314283042199192993792} : \frac{1}{19807040628566084398385987584} :: \frac{1}{19807040628566084398385987584} : \frac{1}{39614081257132168796771975168} :: \frac{1}{39614081257132168796771975168} : \frac{1}{79228162514264337593543950336} :: \frac{1}{79228162514264337593543950336} : \frac{1}{158456325028528675187087900672} :: \frac{1}{158456325028528675187087900672} : \frac{1}{316912650057057350374175801344} :: \frac{1}{316912650057057350374175801344} : \frac{1}{633825300114114700748351602688} :: \frac{1}{633825300114114700748351602688} : \frac{1}{1267650600228229401496703205376} :: \frac{1}{1267650600228229401496703205376} : \frac{1}{2535301200456458802993406410752} :: \frac{1}{2535301200456458802993406410752} : \frac{1}{5070602400912917605986812821504} :: \frac{1}{5070602400912917605986812821504} : \frac{1}{10141204801825835211973625643008} :: \frac{1}{10141204801825835211973625643008} : \frac{1}{20282409603651670423947251286016} :: \frac{1}{20282409603651670423947251286016} : \frac{1}{40564819207303340847894502572032} :: \frac{1}{40564819207303340847894502572032} : \frac{1}{81129638414606681695789005144064} :: \frac{1}{81129638414606681695789005144064} : \frac{1}{162259276829213363391578010288128} :: \frac{1}{162259276829213363391578010288128} : \frac{1}{324518553658426726783156020576256} :: \frac{1}{324518553658426726783156020576256} : \frac{1}{649037107316853453566312041152512} :: \frac{1}{649037107316853453566312041152512} : \frac{1}{1298074214633706907132624082305024} :: \frac{1}{1298074214633706907132624082305024} : \frac{1}{2596148429267413814265248164610048} :: \frac{1}{2596148429267413814265248164610048} : \frac{1}{5192296858534827628530496329220096} :: \frac{1}{5192296858534827628530496329220096} : \frac{1}{10384593717069655257060992658440192} :: \frac{1}{10384593717069655257060992658440192} : \frac{1}{20769187434139310514121985316880384} :: \frac{1}{20769187434139310514121985316880384} : \frac{1}{41538374868278621028243970633760768} :: \frac{1}{41538374868278621028243970633760768} : \frac{1}{83076749736557242056487941267521536} :: \frac{1}{83076749736557242056487941267521536} : \frac{1}{166153499473114484112975882535043072} :: \frac{1}{166153499473114484112975882535043072} : \frac{1}{332306998946228968225951765070086144} :: \frac{1}{332306998946228968225951765070086144} : \frac{1}{664613997892457936451903530140172288} :: \frac{1}{664613997892457936451903530140172288} : \frac{1}{1329227995784915872903807060280344576} :: \frac{1}{1329227995784915872903807060280344576} : \frac{1}{2658455991569831745807614120560689152} :: \frac{1}{2658455991569831745807614120560689152} : \frac{1}{5316911983139663491615228241121378304} :: \frac{1}{5316911983139663491615228241121378304} : \frac{1}{10633823966279326983230456482242756608} :: \frac{1}{10633823966279326983230456482242756608} : \frac{1}{21267647932558653966460912964485513216} :: \frac{1}{21267647932558653966460912964485513216} : \frac{1}{42535295865117307932921825928971026432} :: \frac{1}{42535295865117307932921825928971026432} : \frac{1}{85070591730234615865843651857942052864} :: \frac{1}{85070591730234615865843651857942052864} : \frac{1}{170141183460469231731687303715884105728} :: \frac{1}{170141183460469231731687303715884105728} : \frac{1}{340282366920938463463374607431768211456} :: \frac{1}{340282366920938463463374607431768211456} : \frac{1}{680564733841876926926749214863536422912} :: \frac{1}{680564733841876926926749214863536422912} : \frac{1}{1361129467683753853853498429727072845824} :: \frac{1}{1361129467683753853853498429727072845824} : \frac{1}{2722258935367507707706996859454145691648} :: \frac{1}{2722258935367507707706996859454145691648} : \frac{1}{5444517870735015415413993718908291383296} :: \frac{1}{5444517870735015415413993718908291383296} : \frac{1}{10889035741470030830827987437816582766592} :: \frac{1}{10889035741470030830827987437816582766592} : \frac{1}{21778071482940061661655974875633165533184} :: \frac{1}{21778071482940061661655974875633165533184} : \frac{1}{43556142965880123323311949751266331066368} :: \frac{1}{43556142965880123323311949751266331066368} : \frac{1}{87112285931760246646623899502532662132736} :: \frac{1}{87112285931760246646623899502532662132736} : \frac{1}{174224571863520493293247799005065324265472} :: \frac{1}{174224571863520493293247799005065324265472} : \frac{1}{348449143727040986586495598010130648530944} :: \frac{1}{348449143727040986586495598010130648530944} : \frac{1}{696898287454081973172991196020261297061888} :: \frac{1}{696898287454081973172991196020261297061888} : \frac{1}{1393796574908163946345982392040522594123776} :: \frac{1}{1393796574908163946345982392040522594123776} : \frac{1}{2787593149816327892691964784081045188247552} :: \frac{1}{2787593149816327892691964784081045188247552} : \frac{1}{5575186299632655785383929568162090376495104} :: \frac{1}{5575186299632655785383929568162090376495104} : \frac{1}{11150372599265311570767859136324180752990208} :: \frac{1}{11150372599265311570767859136324180752990208} : \frac{1}{22300745198530623141535718272648361505980416} :: \frac{1}{22300745198530623141535718272648361505980416} : \frac{1}{44601490397061246283071436545296723011960832} :: \frac{1}{44601490397061246283071436545296723011960832} : \frac{1}{89202980794122492566142873090593446023921664} :: \frac{1}{89202980794122492566142873090593446023921664} : \frac{1}{178405961588244985132285746181186892047843328} :: \frac{1}{178405961588244985132285746181186892047843328} : \frac{1}{356811923176489970264571492362373784095686656} :: \frac{1}{356811923176489970264571492362373784095686656} : \frac{1}{713623846352979940529142984724747568191373312} :: \frac{1}{713623846352979940529142984724747568191373312} : \frac{1}{1427247692705959881058285969449495136382746624} :: \frac{1}{1427247692705959881058285969449495136382746624} : \frac{1}{2854495385411919762116571938898990272765493248} :: \frac{1}{2854495385411919762116571938898990272765493248} : \frac{1}{5708990770823839524233143877797980545530986496} :: \frac{1}{5708990770823839524233143877797980545530986496} : \frac{1}{11417981541647679048466287755595961091061972992} :: \frac{1}{11417981541647679048466287755595961091061972992} : \frac{1}{22835963083295358096932575511191922182123945984} :: \frac{1}{22835963083295358096932575511191922182123945984} : \frac{1}{45671926166590716193865151022383844364247891968} :: \frac{1}{45671926166590716193865151022383844364247891968} : \frac{1}{91343852333181432387730302044767688728495783936} :: \frac{1}{91343852333181432387730302044767688728495783936} : \frac{1}{182687704666362864775460604089535377456991567872} :: \frac{1}{182687704666362864775460604089535377456991567872} : \frac{1}{365375409332725729550921208179070754913983135744} :: \frac{1}{365375409332725729550921208179070754913983135744} : \frac{1}{730750818665451459101842416358141509827966271488} :: \frac{1}{730750818665451459101842416358141509827966271488} : \frac{1}{1461501637330902918203684832716283019655932542976} :: \frac{1}{1461501637330902918203684832716283019655932542976} : \frac{1}{2923003274661805836407369665432566039311865085952} :: \frac{1}{2923003274661805836407369665432566039311865085952} : \frac{1}{5846006549323611672814739330865132078623730171904} :: \frac{1}{5846006549323611672814739330865132078623730171904} : \frac{1}{11692013098647223345629478661730264157247460343808} :: \frac{1}{11692013098647223345629478661730264157247460343808} : \frac{1}{23384026197294446691258957323460528314494920687616} :: \frac{1}{23384026197294446691258957323460528314494920687616} : \frac{1}{46768052394588893382517914646921056628989841375232} :: \frac{1}{46768052394588893382517914646921056628989841375232} : \frac{1}{93536104789177786765035829293842113257979682750464} :: \frac{1}{93536104789177786765035829293842113257979682750464} : \frac{1}{1870722095783555735300716585876842265159$$

& la résistance se réduiroit à  $mc\left(\frac{1}{2}u^2 + \frac{1}{6}a^2u \sin \theta + \frac{1}{6}au^2 \sin \theta^2 + \frac{u^4 \sin^4 \theta}{6 \cdot 64}\right)$ .

## COROLLAIRE. II.

(647.) Si, au contraire, le parallélipède n'avoit aucune hauteur au-dessus du Fluide; c'est-à-dire, s'il étoit entièrement submergé; alors on auroit  $n=0$ , & la résistance se réduiroit à  $mc\left(\frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}a^2u \sin \theta + \frac{1}{6}au^2 \sin \theta^2\right)$ ; la même que celle qui a lieu lorsqu'on néglige la dénivellation du Fluide.

## PROPOSITION XXXVIII.

(648.) Trouver la résistance horizontale qu'éprouvera le même parallélipède rectangle, en se mouvant, comme il a été dit ci-dessus; & dans le cas où il seroit entièrement submergé dans le Fluide, ayant  $D < \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64}$ , &  $D+a=$ , ou  $> \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64}$ .

La force qui agira sur la surface choquante, fera (611.)  $= mc\left(Da + \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}u \sin \theta \left((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}\right) + \frac{1}{6}au^2 \sin \theta^2\right)$ ; & celle qui agira sur la surface choquée, fera (607.)  $= \dots \dots \dots mc\left(\frac{1}{2}(D+a)^2 - \frac{1}{6}u \sin \theta (D+a)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{6}u^2 \sin \theta^2 (D+a) - \frac{u^4 \sin^4 \theta}{6 \cdot 64}\right)$ . Soustrayant cette dernière force de la première, & réduisant, la résistance deviendra  $= \frac{1}{3}mcu \sin \theta (D+a)^{\frac{1}{2}} - mc\left(\frac{1}{2}D^2 + \frac{1}{6}D^{\frac{1}{2}}u \sin \theta + \frac{1}{6}Du^2 \sin \theta^2 - \frac{u^4 \sin^4 \theta}{6 \cdot 64}\right)$ .

## COROLLAIRE.

(649.) Si  $D=0$ , la résistance se réduira, comme on l'a dit (641.), à  $\frac{1}{3}mcu \sin \theta \left(a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^2 \sin^2 \theta}{2 \cdot 64}\right)$ .

## PROPOSITION XXXIX.

(650.) Trouver la résistance horizontale qu'éprouvera le même parallélipède rectangle, en supposant toujours qu'il se meuve comme il a été dit ci-dessus; & dans le cas où il seroit entièrement submergé dans le Fluide, ayant  $D < \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64}$ , &  $D+a=$ , ou  $< \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64}$ .

Dans ce cas, la surface postérieure n'éprouve aucune action (610.), & la résistance se réduit à la force qui agit sur la surface antérieure, laquelle est (611.)  $= mc\left(Da + \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}u \sin \theta \left((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}\right) + \frac{1}{6}au^2 \sin \theta^2\right)$ .

## COROLLAIRE.

(641.) Si l'on avoit  $D=0$ , & par conséquent  $n=0$ , la résistance se réduiroit à  $mc\left(\frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}a^2u \sin \theta + \frac{1}{6}au^2 \sin \theta^2\right)$ ; la même qu'en négligeant la dénivellation du Fluide.

PROPOSITION XL.

(652.) Trouver la résistance horifontale qu'éprouvera le même parallépipede rectangle, en supposant qu'il se meuve toujours d'après les mêmes conditions, & dans le cas où il seroit entièrement submergé dans le Fluide, ayant  $D =$ , ou  $> \frac{1}{6} u^2 \sin \theta^2$ .

La force qui agira sur la surface choquante, sera (611.)  $= \dots mc \left( Da + \frac{1}{2} a^2 + \frac{1}{6} u \sin \theta ((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6} au^2 \sin \theta^2 \right)$ ; & celle qui agira sur la surface choquée, sera  $= \dots mc \left( Da + \frac{1}{2} a^2 - \frac{1}{6} u \sin \theta ((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6} au^2 \sin \theta^2 \right)$ . Soustrayant cette dernière expression de la première, & réduisant, on aura la résistance  $= \frac{1}{3} mc u \sin \theta \left( (D+a)^{\frac{1}{2}} - L^{\frac{1}{2}} \right)$ .

COROLLAIRE I.

(653.) Réduisant  $(D+a)^{\frac{1}{2}}$  en série, cette résistance sera  $= \frac{1}{3} mc D^{\frac{1}{2}} u \sin \theta \left( 1 + \frac{a}{4D} - \frac{a^2}{24D^2} + \&c. \right)$ .

COROLLAIRE II.

(654.) Si  $D$  étoit très-grand à l'égard de  $a$ ; c'est-à-dire, si le parallépipede étoit submergé à une profondeur très-grande, de sorte que sa hauteur  $a$  fût très-petite à l'égard de la profondeur  $D$ , on pourroit négliger tous les termes de la série, excepté le premier, & la résistance deviendrait  $= \frac{1}{3} mc D^{\frac{1}{2}} u \sin \theta$ .

COROLLAIRE III.

(655.) Comme, pour compléter l'intégrale, tant de la force qui agit sur la surface choquante, que de celle qui agit sur la surface choquée, dans le cas où le parallépipede est entièrement submergé dans le Fluide, & où l'on a  $D =$ , ou  $> \frac{1}{6} u^2 \sin \theta^2$ , on doit supposer  $a = 0$ ; on peut, si l'on veut, sommer, ou soustraire, d'abord les forces des différentielles, & trouver ainsi leur résistance, laquelle étant ensuite intégrée d'après la supposition que  $a = 0$ , donnera la résistance qu'éprouve le parallépipede. La force qui agit sur la différentielle choquante, est (589.), après avoir intégré à l'égard de  $c = mc.da \left( (D+a)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{6} u \sin \theta \right)$ , & celle qui agit sur la surface choquée est  $= mc.da \left( (D+a)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{6} u \sin \theta \right)$ . Soustrayant cette dernière de la première, on aura la résistance qui provient de ces deux différen-

FLANG. III. cielles  $= \frac{1}{2} mc. da. u \sin \theta (D+a)^{\frac{1}{2}}$ ; & en intégrant, on aura la résistance qu'éprouve le parallélipède  $= \frac{1}{2} mc. u \sin \theta (D+a)^{\frac{1}{2}} + H$ . Supposant maintenant  $a=0$ , il vient  $\frac{1}{2} mc. D^{\frac{1}{2}} u \sin \theta + H = 0$ , ce qui donne  $H = -\frac{1}{2} mc. D^{\frac{1}{2}} u \sin \theta$ : par conséquent l'intégrale complète, ou la résistance qu'éprouve le parallélipède sera  $= \dots \dots \dots \frac{1}{2} mc. u \sin \theta ((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}})$ , comme ci-dessus (652).

## COROLLAIRE IV.

(656.) Toutes les fois que, pour compléter les intégrales, tant de la surface choquante que de la surface choquée, nous devons supposer  $a=0$ , comme dans le cas où l'on a  $D=$ , ou  $> \frac{1}{4} u^2 \sin^2 \theta$ ; ou, ce qui revient au même, dans le cas où l'on peut négliger la dénivellation du Fluide, à cause que  $\frac{1}{4} u^2 \sin^2 \theta$  seroit très-petit par rapport à  $a$ , on pourra, dans tous ces cas, chercher premièrement la résistance des différentielles, d'où l'on tirera, en intégrant, celle de tout le corps.

## COROLLAIRE V.

(657.) Comme la longueur du parallélipède suivant la direction du mouvement, ne se trouve dans aucune des expressions des résistances horisontales qu'éprouve le parallélipède, dans les différents cas que nous avons examinés, il s'ensuit qu'il éprouvera toujours la même résistance horisontale, quelle que soit sa longueur dans cette même direction.

## COROLLAIRE VI.

(658.) Comme, en faisant cette dimension égale à zéro, le parallélipède devient un plan quadrilatère qui se meut avec deux de ses côtés parallèles à l'horison; il s'ensuit que toutes les expressions des résistances horisontales que nous avons trouvées pour le parallélipède, conviennent aussi pour ce quadrilatère.

## PROPOSITION XLI.

FIG. 63. (659.) Trouver la résistance horisontale qu'éprouve un parallélipède rectangle AB qui flotte sur un Fluide, ayant ses côtés AF & KB inclinés à l'horison, en supposant que ce soit le parallélipède, & non le Fluide, qui se meuve horisontalement, & suivant une direction parallèle à AI, dans le cas où  $a$  est  $=$ , ou  $> \frac{1}{4} u^2 \sin^2 \theta$ , & que le Fluide ne passe point par-dessus.

Soit ED la superficie du Fluide, AJ une droite qui lui est parallèle, & CH, EG, FQ, des verticales; faisant  $EG=a$ , on aura



la force qui agit sur la surface choquante  $DJ = \dots$   
 $mc \left( \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}a^{\frac{3}{2}}u \sin \theta + \frac{1}{6}au^2 \sin^2 \theta + \frac{u^4 \sin^4 \theta}{6 \cdot 64^{\frac{1}{2}}} \right)$ . Si l'on appelle  $\Delta$  l'angle  
 que forme la base  $AF$  avec l'horizontale  $AJ$ , le sinus de l'angle que  
 forme cette horizontale avec  $CJ$  sera  $= \cos \Delta$ , & cette valeur sub-  
 stituée, dans l'expression ci-dessus, en place de  $\sin \theta$ , la changera en  
 $mc \left( \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}a^{\frac{3}{2}}u \cos \Delta + \frac{1}{6}au^2 \cos^2 \Delta + \frac{u^4 \cos^4 \Delta}{6 \cdot 64^{\frac{1}{2}}} \right)$ . Par la même raison, la  
 force qui agit sur la surface choquée  $EA$  est  $= \dots$   
 $mc \left( \frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{6}a^{\frac{3}{2}}u \cos \Delta + \frac{1}{6}au^2 \cos^2 \Delta - \frac{u^4 \cos^4 \Delta}{6 \cdot 64^{\frac{1}{2}}} \right)$ . Ainsi la résistance qui  
 provient de ces deux forces, sera  $= \frac{1}{3}mc \cdot u \cos \Delta \left( a^{\frac{3}{2}} + \frac{u^3 \cos \Delta^3}{64^{\frac{1}{2}}} \right)$ .

La force qui agit sur  $JF$  est  $= \dots$   
 $mc \left( Da + \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{6}u \sin \theta \left( (D+a)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{1}{6}au^2 \sin^2 \theta \right)$ . Or, en appel-  
 lant  $e$  la base  $AF$ ,  $FI$  sera  $= e \sin \Delta$ . En substituant donc  $\cos \Delta$   
 pour  $\sin \theta$ ,  $e \sin \Delta$  pour  $a$ , &  $a$  pour  $D$ , cette force sera  $= \dots$   
 $mc \left( ae \sin \Delta + \frac{1}{2}e^2 \sin^2 \Delta + \frac{1}{6}u \cos \Delta \left( (a+e \sin \Delta)^{\frac{3}{2}} - a^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{mc u^2 e}{64} \sin \Delta \cos^2 \Delta \right)$ .  
 On aura, par la même raison, celle qui agit sur la base  $AF =$   
 $mc \left( ae \sin \Delta + \frac{1}{2}e^2 \sin^2 \Delta - \frac{1}{6}u \sin \Delta \left( (a+e \sin \Delta)^{\frac{3}{2}} - a^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{mc u^2 e}{64} \sin \Delta^3 \right)$ .  
 Ainsi la résistance qui provient des forces qui agissent sur les deux  
 côtés  $JF$ ,  $AF$ , sera  $= \dots$   
 $mc \left( \frac{1}{6}u (\cos \Delta + \sin \Delta) \left( (a+e \sin \Delta)^{\frac{3}{2}} - a^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{1}{6}u^2 e \sin \Delta (\cos^2 \Delta - \sin^2 \Delta) \right)$ ,  
 & celle qu'éprouvera tout le parallépipède, sera  $= \dots$   
 $mc \left( \frac{1}{3}a^{\frac{3}{2}}u \cos \Delta + \frac{u^4 \cos^4 \Delta}{3 \cdot 64^{\frac{1}{2}}} + \frac{1}{6}u (\cos \Delta + \sin \Delta) \left( (a+e \sin \Delta)^{\frac{3}{2}} - a^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{mc \cdot u^2 e}{64} \sin \Delta (\cos^2 \Delta - \sin^2 \Delta) \right)$ .

#### COROLLAIRE I.

(660.) Réduisant  $(a+e \sin \Delta)^{\frac{3}{2}}$  en série, substituant & réduisant,  
 la résistance qu'éprouvera le parallépipède sera encore  $= \dots$   
 $mc \left( \frac{1}{3}a^{\frac{3}{2}}u \cos \Delta + \frac{u^4 \cos^4 \Delta}{3 \cdot 64^{\frac{1}{2}}} + \frac{1}{6}u^2 e \sin \Delta (\cos^2 \Delta - \sin^2 \Delta) \right) + \dots$   
 $\frac{1}{3}mca^{\frac{1}{2}}u \sin \Delta (\cos \Delta + \sin \Delta) \left( 1 + \frac{e \sin \Delta}{4a} - \frac{e^2 \sin^2 \Delta}{24a^2} + \&c. \right)$ .

#### COROLLAIRE II.

(661.) Dans le cas où l'on négligeroit la dénivellation, il fau-  
 drait supprimer (601.) toutes les quantités dans lesquelles  $a$  ne se

\* On voit que, dans le cas de la Figure, la base ne choque point le Fluide, mais, au contraire,  
 qu'elle en est choquée; c'est ce qui fait que le terme  $\frac{1}{6}u \sin \Delta$  &c. a le signe —.

PLANC. III.

trouve point, ou la quantité  $e \sin \Delta$ , qui en a fait l'office : donc, pour ce cas, la résistance sera = . . . . .

$$mc \left( \frac{1}{2} a^{\frac{3}{2}} u \cos \Delta + \frac{1}{6} u^2 e \sin \Delta (\cos \Delta^2 - \sin \Delta^2) \right) + \dots$$

$$\frac{1}{2} mca^{\frac{3}{2}} u \sin \Delta (\cos \Delta + \sin \Delta) \left( 1 + \frac{e \sin \Delta}{4a} - \frac{e^2 \sin \Delta^2}{24a^2} + \text{Ec.} \right).$$

## COROLLAIRE III.

(662.) Si l'on suppose que  $u$  &  $\Delta$  sont infiniment petits, on pourra négliger tous les termes dans lesquels ces grandeurs sont élevées à quelque puissance au-dessus de la première, & la résistance deviendra, dans ce cas,  $= mc \left( \frac{1}{2} a^{\frac{3}{2}} u + \frac{1}{6} a^{\frac{3}{2}} u \sin \Delta \right) = mca^{\frac{3}{2}} u \left( \frac{1}{2} a + \frac{1}{6} \sin \Delta \right).$

## PROPOSITION XLII.

(663.) Trouver la résistance horizontale qu'éprouve un cylindre qui flotte sur un Fluide, & qui se meut horizontalement suivant une direction perpendiculaire à son axe.

10. 61.

La force horizontale qui agit sur la surface  $GCQ$ , ou  $IDQ$  du cylindre  $BQE$ , a été trouvée (634.)  $= mcf da \left( a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{u \sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}}{8R} \right)^2$ ,  $R$  exprimant le rayon du cylindre,  $a = CA$  la profondeur verticale à laquelle une différencielle horizontale en  $C$  est abaissée au-dessous de la superficie  $GI$  du Fluide, &  $f$  étant  $= AL$ . Soustrayant donc la force qui agit sur la surface choquée  $IDQ$ , de celle qui agit sur la surface choquante  $GCQ$ , on aura la résistance qu'éprouve le cylindre  $= \frac{mcu}{2R} \int a^{\frac{1}{2}} da \sqrt{R^2 - (a \pm f)^2}$ .

## SCOLIE.

(664.) On peut trouver, par une autre méthode particulière, la résistance exacte qu'éprouvent une sphere, un cylindre, ou tout autre corps formé par la révolution d'une ligne droite, ou courbe, autour d'un axe horizontal, dans la direction duquel on suppose que se fait le mouvement du corps, lorsque ces corps sont tellement submergés dans le Fluide, que  $a$  peut être négligée par rapport à  $D$ . Dans ce cas, on peut exprimer par  $cda$  une zone verticale du même corps,  $c$  désignant la circonférence entière de la même zone, &  $da$  la différencielle de l'ordonnée\*. La formule  $mc.da \left( \sqrt{D+a} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta \right)^2$ , se réduira à  $mc da \left( \sqrt{D} \pm \frac{1}{2} u \frac{da}{\sqrt{D^2 + dx^2}} \right)^2$ , en supposant  $x$  l'abscisse,

\* On remarquera que ce n'est point la zone verticale même du corps que l'Auteur représente par  $cda$ , mais la projection orthographique sur le plan vertical perpendiculaire à l'axe, ou à

&amp;c

& la résistance deviendra  $= \frac{mcu da^2 \sqrt{D}}{\sqrt{aa^2 + dx^2}}$ ; ou, si nous supposons que  $c$  exprime la demi-circonférence d'un cercle dont le rayon est l'unité; nous n'aurons qu'à substituer  $2ca$  pour  $c$  seul, & la résistance deviendra  $= \frac{mcu da^2 \sqrt{D}}{\sqrt{aa^2 + dx^2}}$ . Dans la sphere, on a  $\frac{da}{\sqrt{aa^2 + dx^2}} = -\frac{x}{r}$ ,  $r$  étant son rayon, &  $ada = -x dx$ : donc  $\frac{ad, a^2}{\sqrt{aa^2 + dx^2}} = \frac{x^2 dx}{r}$ , dont l'intégrale est  $\frac{x^3}{3r}$ ; ou, en faisant  $x=r$ , on aura  $\frac{1}{3}r^2.mcu \sqrt{D}$  pour la résistance qu'éprouve toute la sphere. Dans le cylindre on a  $\frac{da}{\sqrt{aa^2 + dx^2}} = 1$ . Donc  $\frac{ad, a^2}{\sqrt{aa^2 + dx^2}} = ada$ ; quantité dont l'intégrale est  $\frac{1}{2}a^2 = \frac{1}{2}r^2$ , & la résistance sera  $= \frac{1}{2}r^2.mcu \sqrt{D}$ . On voit donc que la résistance de la sphere est les deux tiers de celle du cylindre de même diametre. Si nous mettons  $\frac{1}{2}a$  en place de  $r$ ,  $a$  étant le diametre de la sphere, ou du cylindre, leurs résistances seront  $\frac{1}{12}a^2.mcu \sqrt{D}$ , &  $\frac{1}{8}a^2.mcu \sqrt{D}$ .

### PROPOSITION XLIII.

(665.) *Trouver la résistance horisontale qu'éprouve un corps quelconque, qui se meut dans un Fluide immobile.*

On divisera la surface du corps en de très-petits quadrilateres, comme on l'a dit, Art. 624, & on cherchera la force positive, ou négative, qui agit sur chacune de ces petites surfaces; prenant ensuite la somme de toutes ces forces, on aura la résistance qu'éprouve tout le corps. Autrement, on peut prendre la force qui agit sur une petite surface choquante d'un quadrilatere, & l'ajouter avec celle qui agit sur la petite surface choquée qui lui correspond, ou qui est dans la même direction; & l'on aura la résistance qui provient de

la direction du mouvement. Il est évident, d'après l'Art. 555, que c'est aussi cette projection qui entre dans l'expression de la résistance, & qu'on doit prendre pour  $cdx$ . On peut d'ailleurs s'en convaincre, en remarquant que, puisqu'on suppose le corps tellement submergé dans le fluide, qu'on puisse négliger  $a$  à l'égard de  $D$ , tous les points de la circonférence de la zone peuvent être considérés comme à égale distance de la superficie du fluide. Ainsi la résistance que cette zone éprouve est la même que celle qu'elle éprouveroit étant développée, & réduite à une différencielle de surface plane, dont la hauteur seroit égale à celle de la zone, & dont la base seroit égale à sa circonférence; cette différencielle étant d'ailleurs enfoncée à la même profondeur dans le fluide, étant supposée se mouvoir dans la même direction que le corps, & l'angle qu'elle forme avec cette direction étant  $= \theta = \frac{da}{\sqrt{aa^2 + dx^2}}$ , ou  $= -\frac{x}{r}$ , s'il s'agit d'une sphere (632.). Cette quantité devient = l'unité, s'il s'agit d'un cylindre: car, pour ce dernier corps, la résistance se réduit à celle des bases, & alors  $\theta$  est de 90 degrés; par conséquent  $\sin \theta = 1$ .

TOME I.

M m

ces deux petits quadrilateres. Ajoutant donc cette résistance avec toutes celles qui résultent des autres quadrilateres, il est clair qu'on aura la résistance totale.

## COROLLAIRE I.

(666.) Si  $\theta$  exprime l'angle que forme la direction horifontale avec le petit quadrilatere choquant, &  $\odot$  celui que forme cette même direction avec le quadrilatere choqué correspondant, ou qui est dans la même direction que le premier, on aura . . . . .

$mc(Da + \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin^2 \theta)$  pour la force qui agit sur le premier quadrilatere, & . . . . .

$mc(Da - \frac{1}{2}u \sin \odot ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin^2 \odot)$  pour celle qui agit sur le second. Soustrayant celle-ci de la premiere, il reste

$\frac{1}{3}mcu(\sin \theta + \sin \odot)((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}mcu^2 a(\sin^2 \theta - \sin^2 \odot)$ ; c'est l'expression de la résistance qu'éprouve le corps, & qui provient de l'action du Fluide sur ces deux petits quadrilateres correspondants, ou qui se trouvent dans la même ligne horifontale, parallele à la direction.

## COROLLAIRE II.

(667.) La même résistance qu'éprouvent deux petits quadrilateres correspondants quelconques, sera encore exprimée par . . . . .

$$\pm \frac{1}{3}mcau D^{\frac{1}{2}}(\sin \theta + \sin \odot)(1 - \frac{a^2}{96D^2} - \frac{a^4}{2048D^4} - \&c.) + \frac{mcau^2}{64}(\sin^2 \theta - \sin^2 \odot)^*$$

## COROLLAIRE III.

(668.) Si  $D$  étoit très-grand par rapport à  $a$ , cette expression se réduiroit à  $mc(\pm \frac{1}{2}D^{\frac{1}{2}}au(\sin \theta + \sin \odot) + \frac{1}{6}au^2(\sin^2 \theta - \sin^2 \odot))$ .

## COROLLAIRE IV.

(669.) Si la partie antérieure du corps étoit égale & semblable

---

\* On voit que la premiere partie de cette expression suit la raison des simples vitesses, & la seconde celle de leurs quarrés; les quantités  $\theta$ ,  $\odot$ ,  $a$ ,  $D$  &  $c$  demeurant les mêmes. Cette seconde partie est positive, lorsque  $\sin \theta$  est plus grand que  $\sin \odot$ , c'est-à-dire, lorsque la partie antérieure, ou choquante, du corps est plus aiguë que la partie postérieure, ou choquée; & elle sera négative, si l'on a  $\theta < \odot$ , ou si la partie antérieure du corps est moins aiguë que la partie postérieure. Ce cas a lieu le plus généralement dans les Vaisseaux, & est aussi le plus convenable dans la pratique; comme on le verra par la suite. Ainsi, on se rappellera que la partie de la résistance qui suit la raison du quarré des vitesses, est négative.

à la partie postérieure, nous aurions généralement  $\theta = \odot$ , pour les petits quadrilatères correspondants; & l'expression de leurs résistances se réduiroit par conséquent à  $\frac{1}{2}mcu \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}})$ , ou à  $\frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \theta (1 - \frac{a^2}{96D^2} - \frac{a^4}{2048D^4} - \text{&c.})$ ; expression qui, comme on voit, suit la raison des simples vitesses.

COROLLAIRE V.

(670.) Si  $a$  étoit très-petit par rapport à  $D$ , cette expression deviendrait  $= \frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \theta$ .

S C O L I E.

(671.) Pour tenir compte de la dénivellation du Fluide, on calculera les forces qui agissent sur les petits quadrilatères antérieurs, ou choquants, auxquels parvient l'élévation, ou l'intumescence, du même Fluide. On calculera de même celles que ne doivent point éprouver les quadrilatères postérieurs, ou choqués, à cause du creux, ou de la cavité, qui se forme à la partie postérieure, comme on l'a dit, Art. 594. Les unes & les autres doivent s'ajouter à la résistance déterminée ci-dessus: les premières s'ajoutent, parce qu'elles agissent effectivement contre la direction du mouvement; & les secondes, parce qu'ayant été soustraites dans le calcul précédent, il faut les ajouter de nouveau: les premières sont . . . . .  $mc(Da - \frac{1}{4}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}}) + \frac{1}{64}u^2 a \sin \theta^2)$ , & les secondes  $mc(Da - \frac{1}{4}u \sin \odot ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}}) + \frac{1}{64}u^2 a \sin \odot^2)$ .

COROLLAIRE V. I.

(672.) Les dénivellations n'étant pas excessives, on peut supposer que tous les petits quadrilatères qui se trouvent sur la même verticale, sont choqués par le Fluide sous le même angle  $\theta$ , en supposant celui-ci tenir un milieu, entre tous les angles formés par les petites surfaces, avec la direction du mouvement. Dans ce cas, en réduisant l'expression de la force qui agit sur un des petits quadrilatères à  $mcd a (a - \frac{1}{4}ua^{\frac{1}{2}} \sin \theta + \frac{1}{64}u^2 \sin \theta^2)$ , l'intégrale . . . . .  $mc(\frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{4}ua^{\frac{1}{2}} \sin \theta + \frac{1}{64}u^2 a \sin \theta^2)$ , exprimera la force qui agit sur tous ceux qui sont sur une même verticale. Faisant ensuite, dans cette expression,  $a^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{2}u \sin \theta$ , cette quantité se réduit à  $\frac{mcu^4 \sin \theta^4}{6.64^2}$ , & par



conséquent la résistance horisontale qui résulte de la dénivellation sera  $= \frac{mu^4 \sin^4 \theta}{6.64^2}$ .

## COROLLAIRE VII.

(673.) La résistance horisontale qui provient de la dénivellation, sera donc généralement, dans cette supposition, comme la quatrième puissance de la vitesse.

## COROLLAIRE VIII.

(674.) La résistance horisontale qui agit sur un corps quelconque, sera donc aussi, en général, comme trois quantités; une qui est comme les simples vitesses, l'autre comme leurs quarrés, & la troisième comme leurs quatrièmes puissances.

## CHAPITRE VI.

*Des Résistances verticales qu'éprouvent les corps, lorsqu'ils se meuvent dans des Fluides; ou au contraire, lorsque ce sont les Fluides qui se meuvent contre les corps qui sont en repos.*

## PROPOSITION XLIV.

(675.) **T**ROUVER la résistance verticale qu'éprouve un parallépipède rectangle, lorsqu'il se trouve entièrement submergé dans le Fluide, en supposant que dans son mouvement il conserve toujours deux côtés parallèles à l'horison, & que le côté supérieur soit abaissé au-dessous de la superficie du Fluide, à une profondeur égale ou plus grande que  $\frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \sin^2 \omega}$ .

La force qu'éprouveront les deux côtés verticaux devient zéro, parce qu'on a pour eux  $\cos \omega = 0$ , ce qui rend l'expression de l'Art. 616  $\frac{mb \cos \omega}{\sin \omega} (Da \sin \omega^2 + \frac{1}{2} a^2 \sin \omega^2 \pm \frac{1}{2} \sin \omega \cdot \sin \theta ((D+a)^2 - D^2) + \frac{1}{2} au^2 \sin \theta^2) = 0$ .

La force qui agit sur les deux côtés horisontaux est (618.)  $= mbe (D^2 \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ ; expression dans laquelle  $b$  marque l'aire, ou la surface des côtés, &  $D$  la distance verticale du côté à la superficie du Fluide. Comme les deux côtés horisontaux du parallépipède sont à des profondeurs différentes, la valeur de  $D$  n'est pas

la même pour les deux; supposons que  $D$  soit la profondeur à laquelle est submergé le côté supérieur, &  $D+a$  celle à laquelle est submergé l'inférieur,  $a$  marquant ainsi la hauteur du parallélipède; nous aurons  $mbe((D+a)^{\frac{1}{2}}\sin\omega \pm \frac{1}{2}u\sin\theta)^2$ , pour la force qui agit sur le côté inférieur; &  $mbe(D^{\frac{1}{2}}\sin\omega \pm \frac{1}{2}u\sin\theta)^2$  pour celle qui agit sur le supérieur. Soustrayant l'une de ces expressions de l'autre, la différence  $mbe(\pm a\sin\omega^2 + \frac{1}{2}u((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}})\sin\omega.\sin\theta)$  exprimera la résistance verticale qu'éprouve le parallélipède; le signe  $+$  ayant lieu dans le cas où il se mouvra de haut en bas, & le signe  $-$  dans celui où il se mouvra vers le haut.

COROLLAIRE I.

(676.) Si c'est le parallélipède qui se meut, & non le fluide, on aura  $\sin\omega=1$ , & la résistance se réduira à . . . . .  
 $mbe(\pm a + \frac{1}{2}u((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}})\sin\theta)$ .

COROLLAIRE II.

(677.) Si, outre cette condition, on avoit  $a=0$ , ou si le parallélipède se réduisoit à un plan horizontal, la résistance verticale qu'éprouveroit ce plan, deviendrait  $=\frac{1}{2}mbeu D^{\frac{1}{2}}\sin\theta$ .

COROLLAIRE III.

(678.) La même chose arrivera, si  $D$  est très-grand à l'égard de  $a$ , de sorte qu'on puisse négliger cette quantité sans erreur sensible, comme il arrive dans les corps qui tombent dans l'air, près de la surface de la terre.

COROLLAIRE IV.

(679.) Si le mouvement est vertical, on aura  $\sin\theta=1$ , & la résistance se réduira à  $mbe(\pm a + \frac{1}{2}u((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}}))$ .

COROLLAIRE V.

(680.) Si le mouvement est horizontal, on aura  $\sin\theta=0$ : alors la résistance verticale sera  $=mbea$ ; quantité qui exprime le poids d'un volume de fluide égal à celui du parallélipède.

COROLLAIRE VI.

(681.) La même chose arrivera encore, si le parallélipède ne

se meut point, ou si l'on a  $u=0$ ; car la résistance se réduit également à  $mbea$ .

## COROLLAIRE VII.

(682.) La résistance sera  $=0$ , si, le mouvement se faisant vers le haut, on a  $u = \frac{4a \sin \omega}{((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}}) \sin \theta}$ ; & elle sera négative, si l'on a  $u < \frac{4a \sin \omega}{((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}}) \sin \theta}$ . Dans le cas où c'est le parallélipède qui se meut, & non le Fluide, la résistance sera  $=0$ , si l'on a  $u = \frac{4a}{((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}}) \sin \theta}$ ; & elle sera négative, si  $u < \frac{4a}{((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}}) \sin \theta}$ .

## COROLLAIRE VIII.

(683.) Si c'est le Fluide qui se meut, & non le parallélipède, on aura  $\sin \theta = \cos \omega$ ; & la résistance verticale se réduira à . . . .  $mbe (\pm a \sin \omega^2 + \frac{1}{4} u ((D+a)^{\frac{1}{2}} + D^{\frac{1}{2}}) \sin \omega \cos \omega)$ . On remarquera cependant que cette expression n'est légitime que lorsque la vitesse  $u$  est la même pour les deux surfaces supérieure & inférieure.

## COROLLAIRE IX.

(684.) Comme ce cas exige que le parallélipède soit entièrement submergé dans le Fluide, comme on l'a supposé dans l'énoncé de la Proposition, il est essentiel de remarquer que la formule ne peut s'étendre que jusqu'au cas dans lequel on a  $D^{\frac{1}{2}} \sin \omega - \frac{1}{4} u \sin \theta = 0$ , lorsque le mouvement se fait de haut en bas; ou jusqu'à celui où l'on a  $(D+a)^{\frac{1}{2}} \sin \omega - \frac{1}{4} u \sin \theta = 0$ , lorsque le mouvement se fait vers le haut. Dans le premier cas, la résistance sera . . . . .  $mbe (a \sin \omega^2 + \frac{1}{4} u ((\frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \sin \omega^2} + a)^{\frac{1}{2}} + \frac{u \sin \theta}{8 \sin \omega}) \sin \omega \sin \theta)$ ; & dans le second, elle sera  $= mbe (-a \sin \omega^2 + \frac{1}{4} u ((\frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \sin \omega^2} - a)^{\frac{1}{2}} + \frac{u \sin \theta}{8 \sin \omega}) \sin \omega \sin \theta)$ ; c'est-à-dire qu'en renfermant les deux cas dans une seule formule, la résistance sera  $= mbe (\pm a \sin \omega^2 + \frac{1}{4} u ((\frac{u^2 \sin^2 \theta}{64 \sin \omega^2} \pm a)^{\frac{1}{2}} + \frac{u \sin \theta}{8 \sin \omega}) \sin \omega \sin \theta)$ .

## COROLLAIRE X.

(685.) Si l'on suppose que le parallélipède se réduise à un plan, afin d'avoir la même vitesse pour l'une & l'autre surface, ce qui donne  $a=0$ , la résistance sera  $= \frac{1}{4} mbe u (\frac{u \sin \theta}{4 \sin \omega}) \sin \omega \sin \theta = \frac{1}{16} mbe u^2 \sin^2 \theta$ .

PROPOSITION XLV.

(686.) Trouver la résistance qu'éprouvera le même parallélipède rectangle qui se meut, comme il a été dit dans la Proposition précédente, lorsque sa surface supérieure est hors du Fluide.

Dans ce cas, la résistance est égale à la force qui agit sur la surface inférieure, laquelle force  $= mbe(a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ ,  $a$  marquant la hauteur verticale, dont le parallélipède est enfoncé dans le Fluide.

COROLLAIRE I.

(687.) Si c'est le parallélipède qui se meut, & non le Fluide, on aura  $\sin \omega = 1$ , & la résistance deviendra  $= mbe(a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ .

COROLLAIRE II.

(688.) Si, de plus, le mouvement se fait verticalement, alors  $\sin \theta = 1$ , & la résistance devient  $= mbe(a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u)^2$ .

COROLLAIRE III.

(689.) Si, dans le cas présent, la vitesse  $u$  étoit celle que pourroit acquérir le Fluide en tombant de la hauteur  $a$ , alors  $\sqrt{a} = \frac{1}{2} u$ : donc la résistance sera  $= mbe(\frac{1}{2} u \pm \frac{1}{2} u)^2 = \frac{1}{4} mbeu^2(1 \pm 1)^2$ ; ou  $mbe(\sqrt{a} \pm \sqrt{a})^2 = mbea(1 \pm 1)^2$ ; c'est-à-dire que lorsque le mouvement se fait de haut en bas, la résistance est  $= 4mbea$ ; & dans le cas où il se fait vers le haut, elle est  $= 0$ .

COROLLAIRE IV.

(690.) Si le parallélipède ne se meut pas du tout, alors  $u = 0$ , & la résistance devient  $= mbea$ .

COROLLAIRE V.

(691.) Si le mouvement est horisontal, alors  $\sin \theta = 0$ , & la résistance devient pareillement  $= mbea$ .

COROLLAIRE VI.

(692.) Si c'est le Fluide qui se meut, & non le parallélipède, on aura  $\sin \theta = \cos \omega$ ; par conséquent la résistance se réduira à  $mbe(a^{\frac{1}{2}} \sin \omega \pm \frac{1}{2} u \cos \omega)^2$ .

## COROLLAIRE VII.

(693.) Si, de plus, on avoit  $\sin \omega = 0$ , ou si le Fluide se mouvoit verticalement, la résistance seroit  $= \frac{1}{6} mbu^2e$ ; ou  $= mbea$ ; à cause que  $\frac{1}{6} u^2 = a$ .

## CHAPITRE VII.

*De la quantité dont les dénivellations du Fluide, causées par quelques surfaces, altèrent la force, & par conséquent les résistances qu'éprouvent d'autres surfaces.*

## PROPOSITION XLVI.

(694.) **L**A dénivellation d'un Fluide qui provient de l'action d'une surface quelconque, s'étend tout autour de cette surface, en formant une parabole égale & semblable.

Fig. 64.

Soit  $PF$  la dénivellation qui provient du mouvement d'une surface;  $CD$  étant la superficie du Fluide, &  $FD$  la parabole qui le termine: il faut nécessairement qu'il se forme une parabole  $CF$  égale & semblable à la première, de l'autre côté de  $PF$ . Car c'est de l'élévation  $FP$ , & de la gravité qu'elle communique à toutes les particules du Fluide, que se forme la parabole  $FD$ ; & les particules en  $FC$  devant acquérir une gravité égale, il doit se former une autre parabole  $FC$  égale & semblable à la première. On peut faire le même raisonnement pour tout le tour de la dénivellation  $PF$ : donc il doit se former une semblable parabole tout autour de cette dénivellation.

## COROLLAIRE I.

(695.) Cette règle est générale, pour une surface quelconque, choquante ou choquée, verticale, inclinée, ou horizontale.

## COROLLAIRE II.

(696.) Si c'étoit le corps  $AG$  qui, par son mouvement, produisît la dénivellation; & si ce corps est tel, que  $PG$  soit moindre que  $PC = PD$ : ce corps n'empêchera point que la dénivellation  $CGB$  n'ait lieu, quoique la dénivellation  $BGPF$  ne paroisse pas, le corps en occupant la place.

## COROLLAIRE III.



## COROLLAIRE III.

(697.) Les dénivellations doivent par conséquent produire des forces positives, ou négatives, qui agissent sur les autres surfaces qu'elles environnent, ou auxquelles elles atteignent, & modifier les forces dont ces surfaces éprouveraient l'action sans cette circonstance. Elles altéreront également la vitesse avec laquelle le le Fluide jailliroit par un orifice ouvert dans les mêmes surfaces.

## COROLLAIRE IV.

(698.) Si la surface est plane, on aura  $PC = PD = u \sin \theta$  (597.),  $\theta$  désignant l'angle que forme la surface avec la direction du mouvement.

## PROPOSITION XLVII.

(699.) Trouver la vitesse avec laquelle le Fluide jaillira par un orifice ouvert dans une surface, en ayant égard à l'effet que produit sur elle la dénivellation produite par une autre surface.

La vitesse que prend un Fluide qui sort par un orifice quelconque, a un certain rapport avec la hauteur de la dénivellation, dans la verticale du même orifice. Or  $\frac{1}{64} u^2 \sin^2 \theta$  étant la hauteur de la dénivellation, toutes les particules du Fluide, placées dans la même verticale, prennent la vitesse  $u \sin \theta$  : donc, en général, si l'on connoît la hauteur de la dénivellation au-dessus d'un orifice, en la multipliant par 64, & extrayant la racine quarrée du produit, on aura la vitesse que prendront les particules du Fluide, en vertu de la dénivellation (52 & 564.). Cette vitesse étant ajoutée, ou soustraite de celle qui doit résulter de la hauteur de la superficie du Fluide au-dessus de l'orifice, on aura la vitesse réelle avec laquelle le Fluide jaillira par cet orifice.

## PROPOSITION XLVIII.

(700.) Trouver la force horizontale qui agit sur une surface plane choquante, qui est entièrement submergée dans le Fluide, en ayant égard à la dénivellation que produit une autre surface également choquante.

Soit  $CL$  la surface choquante qui éprouve l'action de la force qu'on cherche;  $CN$  celle qui cause la dénivellation;  $OQ$  la superficie du Fluide;  $OANQ$  la dénivellation qui résulte du mouvement de la surface  $NC$ ; &  $OFED$  celle qui résulte du mouvement de  $LC$ ;

FIG. 61.

cette dernière dénivellation étant supposée moindre que la première, à cause que l'angle formé par  $CN$  avec la direction du mouvement, est plus grand que celui formé par  $LC$ , avec la même direction. Soit, de plus, dans la verticale  $BCT$ ,  $BC=D$ ,  $CG=x$ , l'horizontale  $GH$  sera  $=\frac{x \cos \theta}{\sin \theta}$ , la verticale  $HK=D+x$ , &  $KI$ , la dénivellation correspondante au point  $H$ ,  $=\frac{1}{2} OK^2 = \frac{1}{2} (BO-BK)^2 = \frac{1}{2} (u \sin \theta - \frac{x \cos \theta}{\sin \theta})^2$ ;  $\theta$  exprimant l'angle que forme la direction du mouvement avec  $CN$ : en sorte que la vitesse avec laquelle le Fluide jaillira par l'orifice fait en  $H$ , sera  $=8(D+x)^{\frac{1}{2}} + u \sin \theta - \frac{x \cos \theta}{\sin \theta}$ . La force horizontale qui agit sur une différencio-différencielle en  $H$  sera donc  $=m.c.dx((D+x)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(u \sin \theta - \frac{x \cos \theta}{\sin \theta}))^2$  ou la quantité  $c$  étant constante, la force qui agit sur une différencielle sera  $=\dots$ ,  $m.c.dx((D+x)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(u \sin \theta - \frac{x \cos \theta}{\sin \theta}))^2$ ; quantité dont l'intégrale est est  $=mc(Dx + \frac{1}{2}x^2 + \frac{1}{2}u((D+x)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}})\sin \theta) + \dots$ ,  $mc(\frac{u^2 x}{64} \sin^2 \theta - (\frac{1}{2}(D+x)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{2}D(D+x)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}D^{\frac{1}{2}})\frac{\cos \theta}{\sin \theta} - \dots$ ,  $mc(\frac{ux^2 \sin \theta \cos \theta}{64 \sin \theta} - \frac{x^3 \cos^2 \theta}{3.64 \sin^2 \theta})^*$ . Cette intégrale exprimera la force horizontale qui agit sur la surface  $HC$ , en supposant que la droite où

\* Il est très-aisé de trouver cette intégrale; pour cela il ne faut que développer la quantité différencielle, en effectuant les opérations indiquées, & l'on aura  $\dots$ ,  $mc(Ddx + xdx + \frac{1}{2}u \sin \theta dx(D+x)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} xdx(D+x)^{\frac{1}{2}} + \frac{u^2 \sin^2 \theta}{64} dx - \dots$ ,  $\frac{u \sin \theta \cos \theta}{32 \sin \theta} xdx + \frac{\cos^2 \theta}{64 \sin^2 \theta} x^2 dx$ ): quantité qui s'intègre comme une suite de monomes, excepté le quatrième terme qui échappe à la règle fondamentale. L'intégrale est donc  $mc(Dx + \frac{1}{2}x^2 + \frac{1}{2}u(D+x)^{\frac{1}{2}} \sin \theta) + mc(\int -\frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} xdx(D+x)^{\frac{1}{2}}) + \dots$ ,  $mc(\frac{u^2 x}{64} \sin^2 \theta) - mc(\frac{ux^2 \sin \theta \cos \theta}{64 \sin \theta} - \frac{x^3 \cos^2 \theta}{3.64 \sin^2 \theta})$ . Ainsi, la difficulté, s'il y en avoit, ne pourroit tomber que sur l'expression  $\int -\frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} xdx(D+x)^{\frac{1}{2}}$ . Pour avoir cette intégrale, je fais  $D+x=y$ , & j'en tire  $x=y-D$ . Considérant que  $x dx$  vient, à un multiplicateur constant près, de la différenciation de  $x^2$ , je quarre cette équation, & j'ai  $x^2=y^2-2Dy+D^2$ , d'où je tire, en différenciant, & divisant par 2,  $x dx = y dy - D dy$ . Substituant cette quantité dans la différencielle, j'ai  $-\frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} xdx(D+x)^{\frac{1}{2}} = -\frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} y^{\frac{1}{2}} dy + \frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} D y^{\frac{1}{2}} dy$ , dont l'intégrale est  $=-\frac{1}{10}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} y^{\frac{5}{2}} + \frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} D y^{\frac{3}{2}}$ . Mettant donc pour  $y$  sa valeur  $D+x$ , on a  $\int -\frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} xdx(D+x)^{\frac{1}{2}} = -\frac{1}{10}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} (D+x)^{\frac{5}{2}} + \frac{1}{2}\frac{\cos \theta}{\sin \theta} D(D+x)^{\frac{3}{2}}$ , (Voyez la qua-

les deux surfaces se rencontrent, c'est-à-dire, leur intersection  $C$ , soit horizontale. Si l'on fait maintenant  $x = CT = \frac{RT \sin \alpha}{\cos \alpha} = \frac{EF \sin \alpha}{\cos \alpha} =$

$$\frac{u \sin \alpha}{\cos \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta). \dagger ; \theta \text{ exprimant l'angle que fait la direction du mouvement avec la ligne } CL; EF \text{ étant l'espace dont une dénivellation s'étend sur l'autre, on aura la force horizontale qui agit sur la surface } CR, = mc \left( \frac{Du \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} + \frac{u^2 \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)^2}{2 \cos \alpha^2} \right) + \dots$$

$$+ \frac{1}{2} m c u \sin \Theta \left( \left( D + \frac{u \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} \right)^2 - D^2 \right) - \dots$$

$$\frac{mc \cos \alpha}{10 \sin \alpha} \left( D + \frac{u \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} \right)^2 + \frac{mc D \cos \alpha}{6 \sin \alpha} \left( D + \frac{u \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} \right)^2 -$$

$$\frac{mc \cos \alpha}{12 \sin \alpha} D^2 + \frac{mc u^3 (\sin \Theta^3 - \sin \theta^3) \sin \alpha}{3.64 \cos \alpha}.$$

C O R O L L A I R E I.

(701.) La force horizontale qui agira sur la surface  $CR$ , & qui résulte de la dénivellation produite par cette surface, est (611.) =

$$mc \left( Dx + \frac{1}{2} x^2 + \frac{1}{6} u \left( (D+x)^2 - D^2 \right) \sin \theta + \frac{1}{6} u^2 x \sin \theta^2 \right) = \dots$$

$$mc \left( \frac{Du \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} + \frac{u^2 \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)^2}{2 \cos \alpha^2} \right) + \dots$$

$$+ \frac{1}{2} m c u \sin \theta \left( \left( D + \frac{u \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} \right)^2 - D^2 \right) + \frac{mc u^2 \sin \theta \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{64 \cos \alpha},$$

en mettant pour  $x$  la valeur (700; & la Note.). Donc, en soustrayant cette valeur de la force trouvée ci-dessus, il restera l'excès de force horizontale que lui communique la dénivellation de l'autre surface; & cet excès est =  $\frac{1}{2} m c u (\sin \Theta - \sin \theta) \left( \left( D + \frac{u \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha} \right)^2 - D^2 \right) -$

trieme partie du *Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Art. 91.). Substituant maintenant cette quantité dans l'intégrale précédente, on aura l'intégrale complete =

$$mc \left( Dx + \frac{1}{2} x^2 + \frac{1}{6} u (D+x)^2 \sin \Theta \right) + mc \left( \frac{u^2 x}{64} \sin \Theta^2 - \left( \frac{1}{10} (D+x)^2 - \frac{1}{6} D(D+x) \right) \frac{\cos \alpha}{\sin \alpha} \right) -$$

$$mc \left( \frac{u x^2 \sin \Theta \cos \alpha}{64 \sin \alpha} - \frac{x^3 \cos \alpha^2}{3.64 \sin \alpha^2} \right) + H; \text{ en désignant par } H \text{ la quantité constante qui com-}$$

plete l'intégrale. Pour trouver la valeur de cette constante, je considère que l'intégrale représentant la résistance qu'éprouve la surface  $NCL$ , elle doit s'évanouir au point  $C$ ; c'est-à-dire, lorsque  $x = 0$ ; on aura donc  $mc \left( \frac{1}{6} u D^2 \right) + mc \left( \frac{1}{6} D(D^2) - \frac{1}{10} D^2 \right) \frac{\cos \alpha}{\sin \alpha} + H = 0$ ; ce

qui donne, en transposant & réduisant,  $H = mc \left( -\frac{1}{10} u D^2 \right) + mc \left( -\frac{1}{10} D^2 \right) \frac{\cos \alpha}{\sin \alpha}$ . Substituant donc cette valeur de  $H$  dans l'intégrale, on a l'expression même de l'Auteur.

\* Car  $BO = u \sin \Theta$ , &  $BD = OM = u \sin \theta$  (597.); donc  $BO - OM = BM = EF =$   
 $u (\sin \Theta - \sin \theta)$ ; & par conséquent  $x = CT = \frac{EF \sin \alpha}{\cos \alpha} = \frac{u \sin \alpha (\sin \Theta - \sin \theta)}{\cos \alpha}$ .

$$\frac{mc \cos^2 \alpha}{\sin \alpha} \left( \frac{1}{10} \left( D + \frac{u \sin \alpha}{\cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta) \right)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{5} D \left( D + \frac{u \sin \alpha}{\cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta) \right)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{11} D^{\frac{1}{2}} \right) \\ + \frac{mc u^3 \sin \alpha}{3.64 \cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta)^2 (\sin \Theta + 2 \sin \theta).$$

## C O R O L L A I R E I I.

(702.) La force horizontale qui agit sur toute la surface  $CL$ , en vertu de la dénivellation qu'elle produit elle seule, est (611.) =  $mc(Da + \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{2}u \sin \theta ((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ ,  $a$  exprimant toute la hauteur verticale de la même surface : donc, en ajoutant cette quantité à l'excès de force horizontale que lui communique l'autre surface, toute la force horizontale qui agit sur la surface  $CL$ , sera =  $mc(Da + \frac{1}{2}a^2 + \frac{1}{2}u \sin \theta ((D+a)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2) + \dots$

$$\frac{1}{2}mcu (\sin \Theta - \sin \theta) \left( \left( D + \frac{u \sin \alpha}{\cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta) \right)^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}} \right) - \dots \\ \frac{mc \cos^2 \alpha}{\sin \alpha} \left( \frac{1}{10} \left( D + \frac{u \sin \alpha}{\cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta) \right)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{5} D \left( D + \frac{u \sin \alpha}{\cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta) \right)^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{11} D^{\frac{1}{2}} \right) \\ + \frac{mc u^3 \sin \alpha}{3.64 \cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta)^2 (\sin \Theta + 2 \sin \theta).$$

## S C O L I E.

(703.) Après l'intégration, nous avons substitué  $x = \frac{u \sin \alpha}{\cos^2 \alpha} (\sin \Theta - \sin \theta)$  afin d'avoir la force horizontale qui agit sur la surface  $CR$ , comprise entre les points  $C$  &  $R$ , ce dernier point correspondant à la verticale  $FR$  qui passe par  $F$ , extrémité de l'espace auquel s'étend la plus grande élévation au-dessus de la moindre. Mais cela ne doit s'entendre que pour le cas où la verticale  $FR$  coupe la surface  $CL$ , dans un point comme  $R$  : si  $CL$  étoit moindre que  $CR$ , alors il ne faudroit substituer pour  $x$  que sa valeur légitime, laquelle seroit  $k \sin \alpha$ ,  $k$  marquant la longueur de la surface  $CL$ .

## S C O L I E I I.

(704.) Si  $BT$  est moindre que  $BC$ , ou si la surface  $CL$  tombe dans la partie qui est au-dessus de l'horizontale du point  $C$ , les quantités  $x$ ,  $a$  &  $\sin \alpha$  seront négatives ; ainsi il faudra, dans ce cas, avoir attention de faire, dans les formules précédentes, les changements qu'exigent ces circonstances.

## P R O P O S I T I O N X L I X.

(705.) Trouver la force horizontale qui agit sur une surface plane.

**Chap. VII. DES ALTÉR. CAUSÉES PAR LES DÉNIVEL.** 285  
 choquée, qui est entièrement submergée dans le Fluide, en ayant égard  
 à la dénivellation produite par une autre surface également choquée.

Cette proposition ne diffère de la précédente, qu'en ce que  $KI$ ,  
 & par conséquent  $\frac{1}{2}(u \sin \theta - \frac{x \cos^2 \theta}{\sin \theta})$ , est négative. Changeant donc  
 les signes des produits correspondants, on aura la force horifontale  
 qui agit sur la surface  $CR^* = \dots \dots \dots$   
 $mc \left( \frac{Du \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) + \frac{u^2 \sin^2 \theta}{2 \cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta)^2 \right) - \dots \dots \dots$   
 $\frac{1}{2} m c u \sin \theta \left( \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}} \right) + \dots \dots \dots$   
 $mc \frac{\cos^2 \theta}{\sin^2 \theta} \left( \frac{1}{10} \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{5}{2}} - \frac{1}{5} D \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{14} D^{\frac{5}{2}} \right)$   
 $+ \frac{m c u^3 \sin^2 \theta}{3.64 \cos^2 \theta} (\sin \theta^3 - \sin \theta^3) -$

**C O R O L L A I R E I.**

(706.) Par les mêmes raisons, l'excès de force horifontale que  
 lui communiquera la dénivellation de l'autre surface, sera  $= \dots$   
 $mc \left( -\frac{1}{2} u (\sin \theta - \sin \theta) \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}} \right) + \dots \dots \dots$   
 $\frac{m c \cos^2 \theta}{\sin^2 \theta} \left( \frac{1}{10} \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{5}{2}} - \frac{1}{5} D \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{14} D^{\frac{5}{2}} \right)$   
 $+ \frac{m c u^3 \sin^2 \theta}{3.64 \cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta)^2 (\sin \theta + 2 \sin \theta) -$

**C O R O L L A I R E I I.**

(707.) Par la même raison, la force horifontale qui agira sur  
 la surface  $CL$ , sera  $= mc \left( D a + \frac{1}{2} a^2 - \frac{1}{2} u \sin \theta \left( \left( D + a \right)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{1}{6} u^2 a \sin^2 \theta \right) -$   
 $\frac{1}{2} m c u (\sin \theta - \sin \theta) \left( \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}} \right) + \dots \dots \dots$   
 $\frac{m c \cos^2 \theta}{\sin^2 \theta} \left( \frac{1}{10} \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{5}{2}} - \frac{1}{5} D \left( D + \frac{u \sin^2 \theta}{\cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta) \right)^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{14} D^{\frac{5}{2}} \right)$   
 $+ \frac{m c u^3 \sin^2 \theta}{3.64 \cos^2 \theta} (\sin \theta - \sin \theta)^2 (\sin \theta + 2 \sin \theta) -$

**P R O P O S I T I O N L.**

(708.) Trouver la force horifontale qui agit sur une surface plane  
 choquée, qui est entièrement submergée dans le Fluide, en ayant égard  
 à la dénivellation que produit une autre surface plane choquante.

La vitesse avec laquelle le Fluide jaillira par l'orifice  $H$ , & qui  
 résulte de la dénivellation que produit la surface choquante  $NC$ ,  
 est, par ce qui a été dit, *Art.* 700,  $= 8 \left( D + x \right)^{\frac{1}{2}} + u \sin \theta - \frac{x \cos^2 \theta}{\sin \theta}$ ;

\* Pour plus de facilité dans ce changement de signes, Voyez la première note de l'*Art.* 700.



mais en supposant maintenant que la surface  $CL$  est choquée, ou qu'elle fuit le Fluide avec la vitesse  $u \sin \theta$ , le Fluide aura cette vitesse de moins, & il en sortira moins par l'orifice  $H$ . La vitesse effective du même Fluide sera donc = .....

$8(D+x)^{\frac{1}{2}} + u(\sin \Theta - \sin \theta) - \frac{\pi \cos^2 \theta}{\sin \theta}$ ; expression qui ne diffère de la première qu'en ce que  $\sin \Theta - \sin \theta$  y tient la place qu'occupe  $\sin \Theta$  seul dans la première. Ce problème se résoudra donc, en substituant, dans l'expression donnée, Art. 700,  $\sin \Theta - \sin \theta$  en place de  $\sin \Theta$  seul, & la force horizontale qui agit sur la surface  $CR$ , sera =

$$mc(Dx + \frac{1}{2}x^2 + \frac{1}{6}u(\sin \Theta - \sin \theta)((D+x)^{\frac{1}{2}} - L^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{64}u^2x(\sin \Theta - \sin \theta)^2) - \frac{mc \cos^2 \theta}{\sin \theta}(\frac{1}{10}(D+x)^{\frac{5}{2}} - \frac{1}{11}D(D+x)^{\frac{5}{2}} + \frac{1}{11}D^{\frac{5}{2}}) - mc(\frac{u^2 \cos^2 \theta}{64 \sin \theta}(\sin \Theta - \sin \theta) - \frac{x^3 \cos^2 \theta}{3 \cdot 64 \sin \theta}).$$

Substituant maintenant la valeur de  $x = CT = \frac{RT \sin \theta}{\cos \theta} = \frac{BO \sin \theta}{\cos \theta} = \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta}$ , pour le cas où  $CL$  est = ou  $> CR$ , la force horizontale qui agit sur la surface  $CR$ , sera = .....

$$mc(\frac{Du \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta} + \frac{u^2 \sin^2 \theta \sin \Theta^2}{2 \cos^2 \theta} + \frac{1}{6}u(\sin \Theta - \sin \theta)((D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) - \frac{mc \cos^2 \theta}{\sin \theta}(\frac{1}{10}(D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{5}{2}} - \frac{1}{11}D(D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{5}{2}} + \frac{1}{11}D^{\frac{5}{2}}) + \dots - \frac{mc u^3 \sin^3 \theta (\sin \Theta - \sin \theta)^2 - \sin^2 \theta}{3 \cdot 64 \cos^2 \theta}).$$

#### COROLLAIRE I.

(709.) La force horizontale qui agit sur la surface  $CR$ , & qui résulte de la dénivellation que cette surface produit, est (611.) =

$$mc(\frac{Du \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta} + \frac{u^2 \sin^2 \theta \sin \Theta^2}{2 \cos^2 \theta} - \frac{1}{6}u \sin \theta ((D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}}) + \dots - \frac{mc u^3 \sin^3 \theta \sin \Theta \sin \theta^2}{64 \cos^2 \theta} : \text{donc, en soustrayant cette valeur de la force trouvée ci-dessus, il restera la force horizontale que lui communique la dénivellation de l'autre surface, laquelle sera =}$$

$$mc(\frac{1}{6}u \sin \theta ((D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{1}{2}} - D^{\frac{1}{2}})) - \frac{mc \cos^2 \theta}{\sin \theta}(\frac{1}{10}(D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{5}{2}} - \frac{1}{11}D(D + \frac{u \sin \theta \sin \Theta}{\cos \theta})^{\frac{5}{2}} + \frac{1}{11}D^{\frac{5}{2}}) + \dots - \frac{mc u \sin \theta \sin \Theta^2 (\sin \Theta - \sin \theta)}{3 \cdot 64 \cos^2 \theta}).$$

#### COROLLAIRE II.

(710.) La force horizontale qui agit sur toute la surface  $CL$ , & qui résulte de la dénivellation qu'elle produit elle seule, est (611.) =

$$mc(Da + \frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{6}u \sin \theta ((D+a)^{\frac{1}{2}} - L^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{64}u^2 a \sin^2 \theta), \text{ } a \text{ exprimant}$$

toute la hauteur verticale de la même surface : donc , en ajoutant cette quantité à celle que lui communique l'autre surface , la force horizontale entière qui agit sur cette surface  $CL$  , sera = . . . . .

$$mc(Da + \frac{1}{2}a^2 - \frac{1}{6}u \sin \theta ((D+a)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2) + \dots$$

$$+ \frac{1}{2}mcu \sin \theta ((D + \frac{u \sin \theta \sin \theta}{\cos \eta})^{\frac{3}{2}} - L^{\frac{3}{2}}) - \dots$$

$$+ \frac{mc \cos \eta}{\sin \eta} (\frac{1}{6}(D + \frac{u \sin \eta \sin \eta}{\cos \eta})^{\frac{3}{2}} - \frac{1}{6}D(D + \frac{u \sin \eta \sin \eta}{\cos \eta})^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{6}L^{\frac{3}{2}}) + \dots$$

$$+ \frac{mcu^3 \sin \eta \sin \theta^2}{3.64. \cos \eta} (\sin \theta - 3 \sin \theta).$$

S C O L I E I.

(711.) Après l'intégration , nous avons substitué , à la place de  $x$  , la quantité  $\frac{u \sin \eta \sin \theta}{\cos \eta}$  , pour le cas où  $RC$  est = ou  $< CL$  ; mais si  $RC$  étoit  $> CL$  , il faudroit substituer pour  $x$  sa valeur légitime , qui sera  $k \sin \eta$  ;  $k$  marquant la longueur de  $CL$ .

S C O L I E II.

(712.) Si  $BT$  étoit moindre que  $BC$  , ou si la surface  $CL$  tom-  
boit au-dessus de l'horizontale du point  $C$  , les quantités  $x$  ,  $a$  &  $\sin \eta$  seroient négatives ; par conséquent les signes correspondants doivent être changés dans les formules. On peut se représenter ce cas , en imaginant la surface choquée étendue jusqu'à sortir du Fluide , comme si au lieu de la position  $CL$  , elle avoit la position  $CV$ .

Fig. 68.

S C O L I E III.

(713.) Lorsque la surface choquée s'étend jusqu'au dehors du Fluide , il se présente deux cas très-distincts ; un lorsqu'elle coupe la droite  $OR$  plus bas que le point  $O$  , lequel a déjà été résolu dans la Proposition précédente & ses Corollaires : l'autre cas est celui où cette surface coupe la droite  $OB$  , & la dénivellation  $OA$  . On résoudra ce cas dans le Corollaire suivant.

S C O L I E IV.

(714.) La quantité  $\frac{x \cos \eta}{\sin \eta}$  qui entre dans l'expression . . .  
 $8(D \pm x)^{\frac{3}{2}} + u \sin \theta - \frac{x \cos \eta}{\sin \eta}$  de la vitesse , est zéro , non - seulement lorsque  $\sin \eta = 1$  , mais encore lorsque  $\cos \eta$  est négatif , ou que la surface choquée tombe entre  $AC$  &  $NC$  , parce qu'entre ces deux lignes la dénivellation qui est terminée par la ligne  $AN$  parallèle

à la superficie  $OQ$ , est constante, étant toujours  $= \frac{1}{64} u^2 \sin^2 \Theta$ ; de sorte que le second terme de la quantité  $\frac{1}{64} (u \sin \Theta - \frac{x \cos \eta}{\sin \eta})^2$ , laquelle donnoit auparavant la valeur de  $KI$ , s'évanouit.

## COROLLAIRE III.

(715.) Quand la surface choquée s'étend jusqu'au dehors du Fluide, & qu'elle coupe la dénivellation  $OA$ , la vitesse du Fluide dans le point le plus élevé, ou dans le point même  $M$  où la surface sort du Fluide, est  $= 0$ ; c'est-à-dire que  $8(D \pm x)^{\frac{1}{2}} + u(\sin \Theta - \sin \theta) - \frac{x \cos \eta}{\sin \eta} = 0$ , laquelle équation donne  $x = \dots \dots \dots$   
 $\frac{u \sin \eta}{\cos \eta} (\sin \Theta - \sin \theta) \pm \frac{64 \sin^2 \eta}{2 \cos^2 \eta} \pm \frac{8 \sin \eta}{\cos \eta} (D \pm \frac{u \sin \eta}{\cos \eta} (\sin \Theta - \sin \theta) + \frac{64 \sin^2 \eta}{4 \cos^2 \eta})^{\frac{1}{2}}$ ;  
 c'est la valeur qu'on doit substituer pour  $x$ , après avoir intégré.

## COROLLAIRE IV.

(716.) Si l'on avoit  $\sin \eta = -1$ , il resteroit  $x = D - \frac{1}{64} u^2 (\sin \Theta - \sin \theta)^2$ ; & la même chose aura lieu pour tous les cas où la surface choquée tombe entre  $AC$  &  $NC$ , sur  $AC$ , ou sur  $NC$ .

## COROLLAIRE V.

(717.) La même surface tombant sur  $CN$ , c'est-à-dire, les deux surfaces, choquante & choquée, se réduisant à une seule surface, on a  $\sin \Theta = \sin \theta$ : donc, pour ce cas, on a  $x = D$ : ce qui montre que le Fluide se terminera à la surface  $OQ$ , demeurant parfaitement de niveau, & sans laisser la moindre cavité derrière la surface choquée.

## COROLLAIRE VI.

(718.) Pour l'un quelconque des cas, dans lesquels la surface choquée tombe entre  $AC$  &  $NC$ ,  $\cos \eta$  devant s'évanouir, la force horizontale qui agit sur elle, devient  $= \dots \dots \dots$   
 $mc(-Dx + \frac{1}{2} x^2 + \frac{1}{2} u(\sin \Theta - \sin \theta)((D+x)^{\frac{3}{2}} - D^{\frac{3}{2}}) - \frac{1}{64} u^2 x (\sin \Theta - \sin \theta)^2).$

## COROLLAIRE VII.

(719.) Si les deux surfaces, choquante & choquée, se réduisent à une seule, on vient de voir qu'on aura  $x = D$ , &  $\sin \Theta = \sin \theta$ : donc en substituant ces valeurs, on aura la force qui agit sur la surface choquée  $= -\frac{1}{2} mc D^2$ , le signe négatif exprimant que la force agit dans une direction opposée à celle de la force choquante.

## COROLLAIRE VIII.

COROLLAIRE VIII.

PLANC. III.

(720.) Si  $x$  étoit négligeable à l'égard de  $D$ , la force horisontale qui agiroit sur la surface choquée, seroit = . . . . .  
 $mc(-Dx + \frac{1}{2}u(\sin \Theta - \sin \theta)L^{\frac{1}{2}}x - \frac{1}{6}u^2x(\sin \Theta - \sin \theta)^2)$  ; expression qui devient  $= -mcDx$ , lorsque  $\sin \Theta = \sin \theta$ .

PROPOSITION LI.

(721.) Trouver les forces horisontales qui agissent sur une surface choquante, ou choquée, en ayant égard à la dénivellation produite par une autre surface, lorsque ces deux surfaces sont séparées par quelque distance.

FIG. 67.

Supposons que  $NC$  soit une surface choquante, qui produise la dénivellation  $AO$ . Supposons aussi qu'en  $C$  il y ait une autre surface  $CG$  unie à la première, & à celle-ci une troisième surface  $GH$ , unie avec elle en  $G$  : il est question de trouver la force qui agit sur cette surface, en ayant égard à la dénivellation  $AO$ . Considérant que cette force dépend de la hauteur de la dénivellation, & que la hauteur qui correspond au point  $G$  est  $FB$ , & non  $AE$  que nous avons employée ci-dessus; il est visible qu'il ne s'agit ici que de substituer  $BF$  en place de  $AE$ , & le problème sera résolu.  $AE$  est égal à  $\frac{1}{2}OE^2 = \frac{1}{2}u^2 \sin^2 \Theta$ , &  $BF = \frac{1}{2}OF^2 = \frac{1}{2}(OE - EF)^2$  : donc il n'y aura qu'à substituer  $(OE - EF)^2$  en place de  $OE^2$ , ou  $OE - EF$  en place de  $OE$ ; c'est-à-dire,  $u \sin \Theta - EF$  en place de  $u \sin \Theta$  seul, pour que les formules précédentes correspondent au cas présent. La même chose aura lieu, quoique ce soit la surface  $NC$  qui soit choquée, parce qu'on peut appliquer le même raisonnement à un cas quelconque. Si la distance horisontale  $EF$  comprise entre les deux verticales  $AC$ ,  $BG$  est  $= q$ , nous n'aurons qu'à substituer  $u \sin \Theta - q$ , en place de  $u \sin \Theta$  seul.

COROLLAIRE I.

(722.) La distance horisontale  $q$  étant  $= u \sin \Theta$ , ou égale à toute l'amplitude de la dénivellation  $EO$ , on aura  $u \sin \Theta - q = 0$ ; & par conséquent la dénivellation ne communiquera aucune force qui agisse sur la surface.

COROLLAIRE II.

(723.) Comme la même chose a lieu, lorsqu'on a  $EF > EO = u \sin \Theta$ , ou  $q > EO = u \sin \Theta$ , il s'ensuit que pour le cas où

$q$  est  $=$  ou  $>$   $EO = u \sin \Theta$ , on doit substituer dans les formules,  $q$  à la place de  $u \sin \Theta$ .

## COROLLAIRE III.

(724.) Comme les quantités qui expriment la force que communique la dénivellation produite par l'autre surface, sont toutes affectées de la quantité  $u (\sin \Theta - \sin \theta)$ , quand il sera question de la combinaison de surfaces choquantes ou choquées entre elles, & qu'il faudra substituer  $u \sin \Theta - q$  en place de  $u \sin \Theta$  seul, toutes les quantités seront affectées par  $u (\sin \Theta - \sin \theta) - q$  : donc si l'on avoit  $u \sin \Theta = u \sin \theta + q$ , il n'y auroit, dans ces cas, aucune force communicante.

## COROLLAIRE IV.

(725.) Comme la différence entre les angles  $\Theta$  &  $\theta$  est très-petite dans les courbes, lorsque les différencielles sont peu éloignées, & comme dans celles où la distance augmente, il est nécessaire de soustraire de la différence des sinus de ces angles la quantité  $\frac{q}{u}$  : il s'ensuit que, dans les courbes, on peut négliger la force que les parties de surface se communiquent les unes aux autres, ce qui simplifiera les calculs, & les rendra plus faciles.

## PROPOSITION LII.

(726.) Trouver la résistance horizontale qu'éprouve un parallépipède rectangle qui flotte sur un Fluide, deux de ses côtés étant parallèles à l'horizon, en supposant que c'est le parallépipède qui se meut, & non le Fluide, suivant une direction parallèle à deux de ses autres côtés, dans le cas où l'on auroit  $a =$  ou  $>$   $\frac{1}{6} u^2 \sin \theta^2$ , & en ayant égard à la force que la dénivellation produite par la surface choquante, communique à la surface choquée.

Puisque, dans ce cas,  $\sin \theta = 1$ , on aura (708.) la force qui agit sur la surface choquée  $=$  . . . . .  
 $mc(Dx + \frac{1}{2}x^2 + \frac{1}{2}u(\sin \Theta - \sin \theta)((D+x)^2 - D^2) + \frac{1}{2}u^2x(\sin \Theta - \sin \theta)^2)$ ;  
 expression dans laquelle on doit faire  $x$  négative, & (716.)  $=$  . .  
 $D - \frac{1}{2}u^2(\sin \Theta - \sin \theta)^2$ . Substituant maintenant  $u \sin \Theta - q$  pour  $u \sin \Theta$ ,  $q$  marquant la longueur du parallépipède, & observant que, dans le cas présent,  $\sin \Theta = \sin \theta$ , la force deviendra  $=$   
 $-mc(Dx - \frac{1}{2}x^2 + \frac{1}{2}q((D+x) - D^2) + \frac{1}{2}q^2x)$ , & la valeur de  $x =$



$D = \frac{1}{2} q^2$ . Substituant cette valeur de  $x$  dans l'expression de la force, elle deviendra  $-mc(\frac{1}{2} D^2 - \frac{1}{2} q D^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{2} q^2 D - \frac{1}{6.64^2} q^4)$ , ou en faisant à présent  $D = a$ , qui est toute la profondeur à laquelle l'une & l'autre extrémité du parallépipede est enfoncée au-dessous de la surface du Fluide, la force qui agit sur la surface choquée, sera  $= -mc(\frac{1}{2} a^2 - \frac{1}{2} q a^{\frac{3}{2}} + \frac{1}{2} q^2 a - \frac{1}{6.64^2} q^4)$ . Celle qui agit sur la superficie choquante, le Fluide étant supposé ne pas passer par-dessus, est (600.)  $= mc(\frac{1}{2} a^2 + \frac{1}{2} u a^{\frac{3}{2}} \sin \theta + \frac{1}{2} u^2 a \sin^2 \theta + \frac{u^4 \sin^4 \theta}{6.64^2})$  : donc la résistance qu'éprouvera le parallépipede, sera = . . . . .  
 $mc(\frac{1}{2} a^{\frac{3}{2}} (u \sin \theta + q) + \frac{1}{2} a (u^2 \sin^2 \theta - q^2) + \frac{1}{6.64^2} (u^4 \sin^4 \theta + q^4))$ .

COROLLAIRE I.

(727.) Si la longueur du parallépipede étoit égale, ou plus grande que  $u \sin \theta$ , on substituerait  $u \sin \theta$  au lieu de  $q$ , & la résistance qu'il éprouveroit seroit  $= mc(\frac{1}{2} u a^{\frac{3}{2}} \sin \theta + \frac{1}{3.64^2} u^4 \sin^4 \theta)$ ; c'est la même que nous avons trouvée, Art. 640.

COROLLAIRE II.

(728.) Si l'on avoit  $q = 0$ ; c'est-à-dire, si le parallépipede se réduisoit à un plan, la résistance qu'il éprouveroit, se réduiroit à  $mc(\frac{1}{2} a^{\frac{3}{2}} u \sin \theta + \frac{1}{6.64^2} a u^2 \sin^2 \theta + \frac{1}{6.64^2} u^4 \sin^4 \theta)$ .

COROLLAIRE III.

(729.) La résistance qu'éprouvera le parallépipede (727.) sera plus grande que celle qu'éprouvera le plan de la quantité . . .  
 $mc(\frac{1}{2} a^{\frac{3}{2}} u \sin \theta - \frac{1}{2} a u^2 \sin^2 \theta + \frac{1}{6.64^2} u^4 \sin^4 \theta)$ .

COROLLAIRE IV.

(730.) La résistance qu'éprouve le parallépipede, sera donc double de celle du plan, moins la quantité  $\frac{1}{2} mcau^2 \sin^2 \theta$ ; ou la résistance qu'éprouve la plan est la moitié de celle qu'éprouve le parallépipede, plus la quantité  $\frac{1}{2} mcau^2 \sin^2 \theta$ .

COROLLAIRE V.

(731.) Si la vitesse  $u$  étoit fort petite, on pourroit négliger le

terme  $\frac{1}{2}mcau^2\sin\theta^2$ , comme très-petit à l'égard du premier terme  $\frac{1}{2}mca^2u\sin\theta$ , & dans ce cas, la résistance du plan se trouveroit précisément égale à la moitié de celle du parallélipede.

## COROLLAIRE VI.

(732.) Si le parallélipede est tellement enfoncé dans le Fluide, que  $a$  soit négligeable à l'égard de  $D$ , la force qu'éprouvera la surface choquée, sera (720.)  $=mcDa$ ; & celle qui agit sur la surface choquante étant en ce cas  $=mc(Da + \frac{1}{2}auD^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}au^2)$ , la résistance qu'éprouvera le parallélipede deviendra  $=\frac{1}{2}mcau(D^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}u)$ ; ou  $=\frac{1}{2}mcauD^{\frac{1}{2}}$ , si  $u$  est fort petit à l'égard de  $D$ ; résistance qui est la moitié de celle qu'il éprouve, en faisant abstraction de la dénivellation (654.).

## COROLLAIRE VII.

(733.) La résistance qu'éprouve un parallélipede dont la hauteur & la largeur sont égales, est (654.)  $=\frac{1}{2}ma^2uD^{\frac{1}{2}}$ , lorsqu'on n'a point égard à la dénivellation, & lorsqu'on peut négliger  $a$  par rapport à  $D$ . La résistance qu'éprouve une sphere est (664.)  $=\frac{1}{2}a^2mcuD^{\frac{1}{2}}$ . Ces deux résistances sont donc entre elles comme 1 est à  $\frac{1}{2}c$ : mais la résistance du même parallélipede, en ayant égard à la dénivellation, est  $=ma^2u(D^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}u)$ , celle qu'éprouve la sphere sera donc dans les mêmes circonstances,  $=\frac{1}{2}mca^2u(D^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}u)$ .

## SCOLIE I.

(734.) C'est d'après ce qui est démontré dans le Corollaire V, (731.), que, dans le calcul appliqué aux expériences rapportées dans le Scolie de la Proposition XXXVI, Art. 644, on a pris, pour la résistance que devoit éprouver la planche, la moitié de la résistance qui a lieu pour un parallélipede.

## SCOLIE II.

(735.) On peut trouver de la même maniere la résistance qu'éprouvent les autres corps terminés par des surfaces rectilignes, en ayant égard à la dénivellation qui altere les forces; mais ce que nous avons dit suffit d'autant plus pour notre objet, que nous nous réduirons à la considérations des surfaces courbes, dans lesquelles cette attention devient superflue.

## CHAPITRE VIII.

*Des dimensions & de la figure que doivent avoir les lignes & les surfaces, pour qu'étant mues dans un Fluide, elles éprouvent la plus grande ou la moindre résistance.*

## L E M M E I I.

(736.) **T**ROUVER la ligne, ou la surface, qui jouisse d'une certaine propriété dans le plus haut, ou le plus bas, degré; ou celle qui, entre différentes lignes, ou surfaces, qui jouissent d'une certaine propriété dans un degré égal, jouisse aussi d'une autre propriété distincte dans le plus haut, ou le plus bas, degré.

Ayant divisé la ligne, ou la surface, en différencielles, on peut exprimer par une quantité différencielle la propriété dont chacune d'elles doit jouir; & comme on demande la plus grande, ou plus petite, la différencielle de cette quantité doit être constante: car, dans ce cas, l'expression d'une différencielle ne peut augmenter, qu'une autre ne diminue d'autant, cette condition étant essentielle, & absolument nécessaire, pour que la propriété dont il s'agit ne puisse être ni plus grande ni plus petite. Qu'on différencie donc la quantité, ou l'expression différencielle, qui exprime la propriété, en la divisant par la quantité commune qui multipliera tous les termes, on égalera le quotient à une quantité constante. Cette équation étant réduite, sera celle de la ligne, ou de la surface, qui jouira de la propriété en question dans le plus haut, ou le plus bas, degré.

Dans le cas où il s'agit de trouver une ligne, ou une surface, qui jouisse d'une certaine propriété dans le plus haut, ou le plus bas, degré, sans cesser de jouir d'une autre propriété qu'elle auroit déjà dans le même degré, les différencielles des deux quantités différencielles qui expriment les propriétés, doivent, dans ce cas, être égales entre elles, attendu que l'une ne doit point augmenter au préjudice de l'autre. Cette équation étant réduite, sera celle de la ligne, ou de la surface, qui jouira de la propriété dont il s'agit, dans le degré le plus haut, ou le plus bas, sans avoir rien perdu de celle dont elle jouissoit auparavant dans le même degré.

## PROPOSITION LIII.

(737.) Une surface plane verticale étant donnée de grandeur, & étant supposée se mouvoir horisontalement dans un fluide immobile, trouver la figure qu'elle doit avoir pour éprouver la plus grande, ou la moindre, résistance.

Soit  $x$  les abscisses mesurées verticalement depuis la superficie du fluide, &  $y$  les ordonnées horisontales, dont la relation avec les abscisses exprime l'équation de la ligne qui termine la surface. D'après cela on voit que  $ydx$  sera une différentielle horisontale de la même surface, laquelle doit être constante, par la condition du problème. La résistance qu'éprouvera la même différentielle sera (654.)  $= \frac{1}{2} myx^{\frac{1}{2}} dxu \sin \theta$  : donc, suivant le Lemme précédent (736.), nous devons égaler la différentielle de cette quantité à celle de  $ydx$ ; mais cette dernière expression étant constante, nous pouvons substituer  $q$  à sa place, & nous aurons  $\frac{1}{2} mqu \sin \theta \frac{dx}{2\sqrt{x}} = 0 = \frac{mq^2 u \sin \theta}{4y\sqrt{x}}$ . Donc pour que la surface éprouve la plus grande, ou la plus petite, résistance, il faut que  $x$  ou  $y$  soit infinie, & par conséquent que  $y$ , ou  $x$ , soit zéro. La surface devra donc être d'une extension horisontale infinie, & d'une profondeur infiniment petite, pour qu'elle éprouve la moindre résistance possible.

## COROLLAIRE.

(738.) Si la dimension de la surface dans le sens horisontal est déterminée, de façon qu'on ne puisse nullement l'excéder, la surface qui éprouvera la moindre résistance, sera celle d'un rectangle qui se meut, ayant deux de ses côtés parallèles à l'horison.

## PROPOSITION LIV.

(739.) Déterminer les dimensions que doit avoir la même surface verticale, ou le rectangle qui doit éprouver la plus grande, ou la moindre, résistance possible; dans le cas où l'on a égard à la dénivellation.

La résistance qu'éprouve le rectangle, en ayant égard à la dénivellation, est (640 & 658.)  $= \frac{1}{2} muy \sin \theta \left( x^{\frac{3}{2}} + \frac{u^3 \sin^3 \theta}{64} \right)$ ; & comme on demande que cette résistance soit la moindre possible, sa différentielle sera égale à zéro; c'est-à-dire que  $\dots \dots \dots$   
 $\frac{1}{2} muyx^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta + \frac{1}{2} mux^{\frac{3}{2}} dy \sin \theta + \frac{mu^3 dy \sin^3 \theta}{3 \cdot 64} = 0$ ; mais, puisque

Ch. VIII. DES FIG. DE MOIND. OU DE PLUS GR. RÉSIST. 295  
 l'aire du rectangle doit être constante, on a  $xy = q^2$ ,  $q$  exprimant une constante : donc  $xdy + ydx = 0$ , ou  $dx = -\frac{ydy}{x}$ . Cette valeur étant substituée dans l'équation précédente, donne, après avoir divisé par  $mudy \sin \theta$ ,  $-\frac{1}{2}x^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}x^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3 \sin^3 \theta}{3 \cdot 64^{\frac{1}{2}}} = 0$ , ou  $\frac{2u^3 \sin^3 \theta}{64^{\frac{1}{2}}} = x^{\frac{1}{2}}$ ; d'où l'on tire  $x = \frac{u^2 \sin^3 \theta (4)^{\frac{1}{2}}}{16^{\frac{1}{2}}}$ , &  $y = \frac{16^{\frac{1}{2}} q^2}{u^2 \sin^3 \theta (4)^{\frac{1}{2}}}$ . Telles sont les dimensions que doit avoir le rectangle pour éprouver la moindre résistance possible.

#### COROLLAIRE I.

(740.) Les dimensions du rectangle dépendent donc, non-seulement de la vitesse  $u$  avec laquelle il se meut, mais encore de l'angle  $\theta$  sous lequel le Fluide le frappe. Plus l'une quelconque de ces deux quantités sera grande, plus doit être grande la profondeur  $x$ , ou la dimension verticale du rectangle, & plus la largeur  $y$ , ou la dimension dans le sens horizontal, doit être petite. Ce sera le contraire lorsque ces quantités diminueront.

#### COROLLAIRE II.

(741.) La largeur infinie  $y$  que nous avons déterminée (737,) ne convient donc au rectangle, que dans le cas où l'on négligeroit la dénivellation, ou lorsqu'on auroit  $u \sin \theta = 0$ .

#### COROLLAIRE III.

(742.) Si l'on substitue la valeur de  $x = \frac{u^2 \sin^3 \theta (4)^{\frac{1}{2}}}{16^{\frac{1}{2}}}$ , & celle de  $y = \frac{16^{\frac{1}{2}} q^2}{u^2 \sin^3 \theta (4)^{\frac{1}{2}}}$  dans l'expression  $\frac{1}{2} m u y \sin \theta \left( x^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3 \sin^3 \theta}{64^{\frac{1}{2}}} \right)$  de la résistance qu'éprouve le rectangle, on aura la moindre résistance que l'aire rectangulaire puisse éprouver  $= \frac{m q^2 u^2 \sin^3 \theta}{16 (4)^{\frac{1}{2}}}$ .

#### COROLLAIRE IV.

(743.) Ce qui a été dit dans les deux *Propositions* précédentes & leurs *Corollaires*, convient également à un parallépipède rectangle, qui flotte ayant sa base parallèle à l'horison, lorsqu'on n'a point égard à l'effet que la dénivellation produit sur sa base.

#### PROPOSITION LV.

(744.) Trouver la ligne qui doit terminer un plan horizontal, pour



PLANC. IV.

qu'étant mu horizontalement dans un Fluide, il éprouve la plus grande, ou la moindre résistance possible.

FIG. 68.

Soit  $ABC$  le plan horizontal composé de deux moitiés égales & semblables, séparées l'une de l'autre par la ligne, ou axe  $BD$ , dans la direction duquel se fait le mouvement. Soit pris aussi les abscisses  $x$  sur  $BD$ , & les ordonnées  $y$  sur ses perpendiculaires. Soit supposé de plus, que le plan ait une épaisseur infiniment petite  $da$ , & que cette épaisseur forme par-tout un angle droit avec l'horison, on aura la force qu'éprouvera une différentielle de  $AB$ , ou  $BC = mdady \left( a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{udy}{8\sqrt{dx^2+dy^2}} \right)^2$ , attendu que  $\frac{dy}{\sqrt{dx^2+dy^2}}$  exprime ici le sinus de l'angle sous lequel la différentielle rencontre le Fluide, &  $a$  la profondeur à laquelle le plan se trouve abaissé au-dessous de la superficie du Fluide. La différentielle de cette expression est . . .

$$mdaddy \left( a \pm \frac{a^{\frac{1}{2}}udy}{2\sqrt{dx^2+dy^2}} \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}udy^3}{4(dx^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} \right) + \dots$$

$$mdaddy \left( \frac{3u^2dy^2}{64(dx^2+dy^2)} - \frac{2u^2dy^4}{64(dx^2+dy^2)^2} \right), \text{ en supposant } dx \text{ constante. Di-}$$

visant maintenant par  $mdaddy$ , & faisant  $-dy = \frac{bd}{z}$ ,  $z$  exprimant une variable, ou une indéterminée quelconque, &  $b$  une constante,

$$\text{on aura (736.) } a \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}ub}{2\sqrt{b^2+z^2}} \pm \frac{a^{\frac{1}{2}}ub}{4\sqrt{(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}}} + \frac{3u^2b^2}{64(b^2+z^2)} - \frac{2u^2b^4}{64(b^2+z^2)^2} = n,$$

$n$  exprimant une autre constante. Connoissant donc  $a$  &  $u$ , on déterminera  $z$  par cette équation, par conséquent cette quantité sera constante dans toute la ligne  $ABC$ , & dans l'équation  $-dy = \frac{bdx}{z}$ .

On aura donc, en intégrant,  $b - y = \frac{bx}{z}$ , équation à la ligne droite; donc les lignes  $AB$ ,  $BC$ , qui terminent le plan, ou qui couvrent la base  $AC$  doivent être droites.

## COROLLAIRE I.

(745.) Ayant supposé  $-dy = \frac{bdx}{z}$ , ou que les ordonnées diminuent, tandis que les abscisses augmentent, il s'ensuit que l'origine des abscisses se trouvera en  $D$ .

## COROLLAIRE II.

(746.) Faisant  $x=0$ , on a  $b-y=0$ , ou  $y=b$ . Donc la demi-ordonnée  $DC$  correspondante à l'abscisse  $x=0$ , sera  $=b$ .

## COROLLAIRE III.

## COROLLAIRE III.

(747.) Pour déterminer le point  $B$ , dans lequel les droites  $AB$  ou  $CB$  coupent l'axe  $DB$ , nous n'avons qu'à supposer  $y=0$ ; ce qui donnera, pour ce point,  $b=\frac{bx}{z}$ , & par conséquent  $x=DB=z$ .

## COROLLAIRE IV.

(748.) Comme la quantité  $z=DB$  dépend de l'équation ...  

$$a \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}ub}{2\sqrt{b^2+z^2}} \pm \frac{a^{\frac{1}{2}}ub^3}{4\sqrt{(b^2+z^2)^3}} + \frac{3u^2b^2}{64(b^2+z^2)} - \frac{2u^2b^4}{64(b^2+z^2)^3} = n$$
, on voit que sans faire varier les quantités  $a$  &  $u$ , on trouveroit autant de valeurs différentes de cette quantité, qu'on substituerait de quantités différentes pour  $n$ : il s'ensuit donc que même, sans faire varier ni  $a$  ni  $u$ , il y a une infinité de lignes droites différentes qui satisfont à la question.

## COROLLAIRE V.

(749.) La force qu'éprouvera l'une quelconque de ces lignes droites, comme  $CB$ , qui couvrent la demi-ordonnée  $CD$ , sera  $= mda.b \left( a^{\frac{1}{2}} + \frac{bu}{8(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}} \right)^2$ : d'où l'on voit que,  $u$  étant positif, la force sera d'autant plus petite que  $z=DB$  sera plus grande, & au contraire: c'est une connoissance que nous avons déjà par anticipation.

## COROLLAIRE VI.

(750.) Si  $u$  est négatif, plus  $z$  sera grand, plus la force le sera; & au contraire.

## COROLLAIRE VII.

(751.) Si l'on prolonge l'axe  $BD$  jusqu'en  $K$ , & si l'on termine le plan par les quatre droites  $AB$ ,  $BC$ ,  $CK$ ,  $KA$ , la force qui agira sur  $ABC$  sera  $= 2bm da \left( a^{\frac{1}{2}} + \frac{bu}{8(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}} \right)^2$ ; & celle qui agira sur  $CKA$  sera  $= 2bm da \left( a^{\frac{1}{2}} - \frac{bu}{8(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}} \right)^2$ ,  $DB$  étant  $= z$ , &  $DK = Z$ : donc la résistance sera  $= 2bm da \left( \left( a^{\frac{1}{2}} + \frac{bu}{8(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}} \right)^2 - \left( a^{\frac{1}{2}} - \frac{bu}{8(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}} \right)^2 \right)$ ; & par conséquent plus les axes  $DB$  &  $DK$  seront grands, plus la résistance sera petite.

## S C O L I E.

(752.) De la solution de ce Problème & de ses Corollaires, nous déduisons seulement que les lignes  $AB$ ,  $CB$  doivent être droites,

pour qu'elles éprouvent la plus grande, ou la plus petite résistance, & que cette résistance devient toujours de plus en plus petite, à mesure que le point *B* s'éloigne. Ce point peut cependant être donné, ou déterminé, ou, ce qui revient au même, la longueur du plan peut être déterminée, comme si elle devoit se réduire à *DE*. Il paroît évident que, dans ce cas, le plan doit se terminer par les droites *AE*, *CE*; & c'est ce qui arrive aussi dans quelques cas: mais dans d'autres il y a moins de résistance, lorsque la terminaison est faite par trois lignes droites *AG*, *GF*, & *FC*, la seconde étant parallèle à la base *AC*, ou perpendiculaire à l'axe, & *AG* étant = *CF*, de même que *GE* = *EF*; c'est ce qu'on va démontrer dans le Problème suivant.

## PROPOSITION LVI.

(753.) Etant donnés la demi-base *DC*, & l'axe, ou longueur *DE* du plan horizontal, avec la parallèle *EF* à la base; trouver le point *F*, par lequel tirant la ligne *CF*, on termine le plan *DEFC*, de manière que ce plan, étant mu horizontalement, suivant la direction de l'axe *DE*, éprouve la plus grande, ou la moindre résistance.

Ayant tiré *FH* parallèle à l'axe, & faisant *DE* = *x*, & *EF* = *DH* = *y*; la force qui agit sur *EF* sera =  $mda.y(a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{8}u)^2$ ; & celle qui agit sur *FC* sera =  $mda(b-y)(a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{u(b-y)}{8(x^2+(b-y)^2)^{\frac{1}{2}}})^2$ ; & les deux expressions reunies =  $mda(ab \pm \frac{1}{4}a^{\frac{1}{2}}uy + \frac{1}{64}u^2y \pm \frac{a^{\frac{1}{2}}u(b-y)^2}{4(x^2+(b-y)^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{u^2(b-y)^3}{64(x^2+(b-y)^2)^{\frac{3}{2}}})$ . Cette quantité devant être ou un *maximum*, ou un *minimum*, sa différentielle sera = 0; on aura donc . . . . .  
 $mda(\pm \frac{1}{4}a^{\frac{1}{2}}udy + \frac{1}{64}u^2dy \mp \frac{2a^{\frac{1}{2}}u(b-y)dy}{4(x^2+(b-y)^2)^{\frac{3}{2}}}) \pm \dots$   
 $mda(\frac{a^{\frac{1}{2}}u(b-y)^3 dy}{4(x^2+(b-y)^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{3u^2(b-y)^2 dy}{64(x^2+(b-y)^2)} + \frac{2u^2(b-y)^4 dy}{64(x^2+(b-y)^2)^{\frac{3}{2}}}) = 0^*$ ; d'où l'on tire, en divisant par  $\frac{1}{4}udy mda$ , & en substituant *t* pour *b* - *y*,

---

\* On remarquera dans ce calcul, 1°. que  $\sin \theta = \frac{(b-y)}{(x^2+(b-y)^2)^{\frac{1}{2}}}$ ; car  $\sin \theta = \sin HFC$ , & dans le triangle rectangle *HFC*, on a *FC*:1:: *HC*: $\sin HFC = \frac{HC}{FC}$ ; or *HC* = *CD* - *EF* = *b* - *y*, & *CF* =  $(HF^2 + HC^2)^{\frac{1}{2}} = (x^2 + (b-y)^2)^{\frac{1}{2}}$ ; donc  $\sin HFC$ , ou  $\sin \theta = \frac{b-y}{(x^2+(b-y)^2)^{\frac{1}{2}}}$ .  
 2°. Que dans la différenciation on suppose *x* constante, comme cela doit être, Art. 752.

$$\pm a^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{16}u \mp \frac{2a^{\frac{1}{2}}x^2t + a^{\frac{1}{2}}t^3}{(x^2t + t^3)^{\frac{1}{2}}} - \frac{3ux^2t^2 + ut^4}{16(x^2 + t^2)^2} = 0, \text{ ou } \dots \dots \dots$$

$\pm 16a^{\frac{1}{2}}(x^2 + t^2)^2 \mp 16a^{\frac{1}{2}}(2x^2t + t^3) \sqrt{(x^2 + t^2)} + ux^2(x^2 - t^2) = 0$ ; expression qui donnera, en reduisant & ordonnant,  $\dots \dots \dots$

$$\left. \begin{aligned} &16^2a^{\frac{1}{2}}t^6 + 2.16^2ax^2t^4 \dots \dots - 16^2a^{\frac{1}{2}}x^6 \\ &\pm 32a^{\frac{1}{2}}ut^6 \pm 32a^{\frac{1}{2}}ux^2t^4 \mp 32a^{\frac{1}{2}}ux^4t^2 \mp 32a^{\frac{1}{2}}u^2x^6 \\ &\quad - u^2x^2t^4 + 2u^2x^2t^2 - u^2x^6 \end{aligned} \right\} = 0 ; \text{ équation du}$$

troisième degré, qui contient une racine, ou valeur de  $t$ , réelle & positive; c'est cette valeur qui satisfait à la question\*.

### COROLLAIRE I.

(754.) Si l'on fait, dans cette équation,  $t = 0$ , il en résulte  $-x^6(16a^{\frac{1}{2}} \pm u)^2$ , quantité négative; & si l'on fait  $t = x$ , il en résulte  $2.16^2ax^6$ , quantité positive: donc  $t$  est moindre que  $x$ , toutes les fois que  $a$  a quelque valeur, ou que le plan est submergé à quelque profondeur dans le Fluide. Si l'on avoit  $a = 0$ , ou si le plan coïncidoit avec la superficie du Fluide, on auroit  $t = x$ : de sorte que la plus grande valeur de l'angle  $HFC$  sera alors de  $45^\circ$ , & cet angle diminue à mesure que le plan doit être submergé à une plus grande profondeur.

### COROLLAIRE II.

(755.) Ayant  $a = \infty$ , l'équation se change en celle-ci  $\dots \dots \dots t^6 + 2x^2t^4 - x^6 = 0$ , ou  $t^6 + 2x^2t^4 = x^6$ , qui, en ajoutant de part & d'autre  $x^4t^2$ , & divisant par  $t^2 + x^2$ , devient  $t^4 + x^2t^2 = x^4$ . Cette équation étant résolue, donne  $t = x\sqrt{-\frac{1}{2} + \frac{1}{2}\sqrt{5}}$ ; expression de la moindre valeur de  $t$ ; & dans ce cas, l'angle  $HFC$  est, à fort peu près, de  $37^\circ 57'$ \*\*.

### COROLLAIRE III.

(756.) La valeur de  $t$  varie également, en faisant varier la vitesse  $u$ . Le cas dans lequel  $u = \infty$ , correspond à celui où  $a = 0$ , & l'on a, dans ces deux cas,  $t = x$ . Lorsque  $u = 0$ , ce qui correspond au cas où  $a = \infty$ , l'on a, comme ci-dessus,  $t = x\sqrt{-\frac{1}{2} + \frac{1}{2}\sqrt{5}}$ .

\* Ceci est évident, puisque le dernier terme  $(16^2a^{\frac{1}{2}} \pm 32a^{\frac{1}{2}}u + u^2) - x^6$ , ou  $-x^6(16a^{\frac{1}{2}} \pm u)^2$  est négatif. (Voyez la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Art. 201.)

\*\* On trouve dans l'original  $31^\circ 44'$ , mais il est évident que c'est une faute de calcul; car  $\frac{1}{2}\sqrt{5} = 1,118$ , &  $\sqrt{-\frac{1}{2} + \frac{1}{2}\sqrt{5}} = 0,78$ . Donc  $t = x(0,78)$ ; c'est-à-dire que si  $x = 100$ ,  $t$  sera  $= 78$ . Faisant la proportion  $HF : HC :: 1 : \tan HFC$ , ou  $x : t :: 1 : \tan \theta$ , on trouve  $\theta = 37^\circ 57'$ . On voit par-là que  $t$  est à peu près  $= \frac{4}{5}x$ .

## COROLLAIRE IV.

(757.) Comme  $t$  est plus petit que  $x$ , la quantité . . . . .  
 $\pm 32 a^{\frac{1}{2}} u (t^6 + x^2 t^4 - x^4 t^2 - x^6)$  sera négative pour la partie choquante  
 $AGFC$  du plan, & elle sera positive pour la partie choquée  $AOLC$ ;  
 donc la valeur de  $t$  correspondante à la première, &  $= CH$ , sera  
 plus grande que la valeur de  $t$  correspondante à la seconde, &  
 qui est  $= CM$ ; de sorte que, supposant  $DE = DN$ , on doit avoir  
 $GF < OL$ , pour que le plan éprouve la moindre résistance.

## COROLLAIRE V.

(758.) Le point  $F$  tombera sur l'axe  $DB$  toutes les fois que la  
 valeur de  $t$ , déduite de l'équation, sera égale à la demi-base  $CD$ ;  
 & dans ce cas, le demi-plan se réduira à un triangle. Mais si la  
 valeur de  $t$  étoit plus grande que la demi-base, le point  $F$  tom-  
 beroit de l'autre côté de l'axe sur  $EG$ , & la ligne  $CF$  couperoit  
 l'axe entre  $D$  &  $E$ . Dans ce cas, si l'on termine le plan par une  
 droite tirée depuis  $C$  jusqu'à  $E$ , on aura la Figure susceptible de  
 la moindre résistance.

## COROLLAIRE VI.

(759.) Les lignes  $EF$  &  $NL$  feront donc nulles dans tous ces  
 cas, & le demi-plan se réduira à un triangle, comme  $AEC$ , ou  
 $AKC$ . Tous les cas de cette espèce se présentent, quelles que soient  
 les valeurs de  $a$  & de  $u$ , lorsque  $DC$  est égale, ou moindre que  
 $ED \sqrt{-\frac{1}{5} + \sqrt{5}}$ , ou lorsque  $DC$  est à peu près égale, ou moin-  
 dre que  $\frac{1}{5} ED$  (755. Note.).

## COROLLAIRE VII.

(760.) Puisque les deux lignes  $CF$ ,  $FE$  sont celles qui éprou-  
 vent la moindre résistance, elles en éprouveront donc une moindre  
 que deux autres lignes  $CQ$ ,  $QE$ ; & celles ci une moindre que  
 deux autres, l'une desquelles seroit plus éloignée de  $CF$ . C'est une  
 conséquence nécessaire de ce que toutes les racines de l'équation  
 d'où l'on tire la valeur de  $t$  sont imaginaires, excepté celle qui  
 donne la position de  $CF$ .

## COROLLAIRE VIII.

(761.) Si entre les deux parallèles  $DC$ ,  $EF$ , on prend un point



quelconque comme  $I$ , & que de ce point on tire aux points  $C$  &  $E$  deux lignes droites  $CI$  &  $IE$ , ces droites éprouveront une plus grande résistance que celle qu'éprouvent les droites  $CF$ ,  $FE$ . Car la ligne  $CI$  étant prolongée jusqu'en  $Q$ , il est clair, par le Corollaire précédent, que la résistance qu'éprouveront les lignes  $IQ$  &  $QE$ , sera moindre que celle qu'éprouvera  $IE$ , & par conséquent  $CQ$  &  $QE$  éprouveront moins de résistance que  $CI$  &  $IE$ : donc à plus forte raison  $CF$  &  $FE$ , qui éprouvent moins de résistance que  $CQ$  &  $QE$ , en éprouveront beaucoup moins que  $CI$  &  $IE$ .

## COROLLAIRE IX.

(762.) De-là on conclut encore qu'avec quelques lignes qu'on termine le plan, qu'elles soient droites, courbes ou mixtes, pourvu que ces lignes soient comprises entre les deux parallèles  $EF$ ,  $DC$  qui terminent le plan, elles éprouveront toujours une résistance plus grande que les deux lignes  $CF$  &  $FE$ .

## COROLLAIRE X.

(763.) Plus la longueur du plan, ou de l'axe  $DE$ , sera grande, plus la résistance qu'il éprouvera sera petite; car  $FR$  &  $RS$  éprouvent une moindre résistance que  $FE$ : donc  $CR$  &  $RS$  en éprouvent aussi une moindre que  $CF$  &  $FE$ .

## COROLLAIRE XI.

(764.) Un corps composé de deux prismes triangulaires  $ABC$ ,  $AKC$ , dans lequel  $BD$  &  $DK$  sont plus grandes que  $\frac{1}{4} DC$ , étant mu suivant la direction de l'axe horizontal  $KB$ , de façon que les côtés  $AB=BC$ , &  $CK=KA$ , soient verticaux, éprouvera une moindre résistance que s'il étoit terminé par quelque surface courbe que ce soit: car on vient de voir, par la Proposition précédente, qu'une section quelconque horizontale, terminée par les droites  $AB$ ,  $BC$ ,  $CK$  &  $KA$ , éprouvera moins de résistance que si elle étoit terminée par d'autres lignes, quelles qu'elles fussent.

## COROLLAIRE XII.

(765.) On doit entendre la même chose d'un autre prisme quelconque, quoique ses côtés  $AB$ ,  $BC$ ,  $CK$  &  $KA$  ne soient pas verticaux, pourvu que les sections, ou différencielles horizontales, forment un angle constant avec l'horizon: car, en ce cas, la force

qu'éprouvera une différencielle quelconque , sera exprimée par  $mbda(a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{ub \sin n}{8(b^2+x^2)^{\frac{3}{2}}})^2$  ;  $b$  exprimant la moitié de la largeur du prisme ; & l'angle  $n$  que forme la différencielle horifontale du corps avec l'horison étant constant : il est par conséquent évident que les résultats qu'a donné la solution du Problème , ne peuvent changer , que ce Problème contient également le cas dont il s'agit ici , & qu'il n'est question que de substituer  $u \sin n$  à la place de  $u$  (584 & 586.).

## PROPOSITION LVII.

(766.) Connoissant la longueur BK du plan horifontal , ainsi que sa largeur AC , on demande BD , ou le point D , où l'on doit placer cette largeur , pour qu'en formant les deux triangles isocelles , ABC , CKA qui terminent le plan , ce plan éprouve la plus grande , ou la moindre résistance possible , étant mu horifontalement dans la direction de l'axe BK.

Faisant  $BK = c$  ,  $DC = b$  , &  $BD = x$  , la force qui agit sur BC sera (753.)  $= mda(ab + \frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2}{4(x^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{u^2b^3}{64(x^2+b^2)})$  ; & celle qui agit sur CK sera  $= mda(ab - \frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2}{4((c-x)^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{u^2b^3}{64((c-x)^2+b^2)})$ . La résistance qui résulte de ces deux forces sera donc  $= \dots \dots \dots$   
 $mda(\frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2}{4(x^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{u^2b^3}{64(x^2+b^2)} + \frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2}{4((c-x)^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{u^2b^3}{64((c-x)^2+b^2)})$  ; or cette résistance devant être la plus grande , ou la plus petite , sa différencielle sera  $= 0$ . Donc  $mda(-\frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2xdx}{4(x^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{2u^2b^3xdx}{64(x^2+b^2)^2}) +$   
 $mda(\frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2(c-x)dx}{4((c-x)^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{2u^2b^3(c-x)dx}{64((c-x)^2+b^2)^2}) = 0$ . Divisant cette expression par  $\frac{1}{2}mda.ub^2dx$  , & transposant , on aura  $\dots \dots \dots$   
 $\frac{a^{\frac{1}{2}}(c-x)}{(c-x)^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{ub(c-x)}{8((c-x)^2+b^2)^2} = \frac{a^{\frac{1}{2}}x}{(x^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{ubx}{8(x^2+b^2)^2}$ . En résolvant cette équation , on en déduira la valeur de  $x = BD$  , & cela pour toutes les différentes valeurs qu'on peut donner aux quantités  $a$  &  $u$ .

## COROLLAIRE I.

(767.) L'équation ne résout pas le cas dans lequel  $a = 0$  , ou  $\frac{a}{u} = 0$  , parce qu'il en résulteroit  $-\frac{ub(c-x)}{8((c-x)^2+b^2)^2} = \frac{ubx}{8(x^2+b^2)^2}$  ; ce qui est impossible.

## COROLLAIRE I.

(768.) Au contraire, si l'on avoit  $\frac{u}{z} = 0$ , l'équation deviendrait  $\frac{a^{\frac{1}{2}}(c-x)}{((c-x)^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} = \frac{a^{\frac{1}{2}}x}{(x^2+b^2)^{\frac{3}{2}}}$ ; ce qui donne  $x = \frac{1}{2}c$ ; c'est la valeur de  $x$  qui produit la moindre résistance.

## COROLLAIRE II.

(769.) A mesure que le rapport  $\frac{u}{z}$  augmente, la valeur de  $x$ , pour produire la moindre résistance, augmente aussi, mais cependant sans jamais parvenir à être  $= c$ ; puisque, dans ce cas, l'équation deviendrait  $0 = \frac{a^{\frac{1}{2}}c}{(c^2+b^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{ubc}{8(c^2+b^2)^{\frac{3}{2}}}$ ; ce qui est impossible.

## COROLLAIRE IV.

(770.) Au contraire, la valeur de  $x$  qui produit la plus grande résistance, est moindre que  $\frac{1}{2}c$ ; & l'on a  $x=0$ , lorsque  $a^{\frac{1}{2}} = \frac{ub}{8(c^2+b^2)^{\frac{1}{2}}}$ .

## PROPOSITION LVIII.

(771.) Soit un corps ABFA terminé par deux bases horizontales triangulaires & semblables ABC, DEF, rectangles en A & D, & par les trois autres plans ABED, CBEF, & ACFD, l'un desquels ABED est vertical. Soit supposé que ce corps se meuve horizontalement dans un fluide, & dans la direction de ce même plan vertical ABED; on propose de trouver la relation entre la profondeur AD, & la largeur DF de la base, pour que, le volume du corps étant constant, ce corps éprouve la moindre résistance possible.

Fig.

Supposons que GHI soit une section, ou différencielle horizontale du corps, laquelle par conséquent sera un triangle semblable aux bases: soit prolongé GH, & tiré la verticale CK, qui se parallèle à AG, & faisons  $AB=c$ ,  $AC=b$ ,  $AG=CK=a$ ,  $HK=z$ . D'après cela on aura  $GH=b-z$ ; le sinus de  $GIF$   $ABC = \frac{b}{(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}$ ; & la force qui agira sur la différencielle horizontale (584 & 586.)  $= mda(b-z) \left( a^{\frac{1}{2}} + \frac{ubS}{8(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}} \right)^2$ ;  $S$  exprime le sinus de l'angle qui forme le plan CBEF avec le plan horizontal GHI. Mais on a  $S = \frac{a(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}{(a^2(b^2+c^2)+z^2)^{\frac{1}{2}}}$  \* : donc la force qui agit

\* Voici le procédé qu'il faut suivre pour trouver cette valeur de  $S$ . Soit mené par A ligne

sur la différencielle  $= mda (b-z) \left( a^{\frac{1}{2}} + \frac{uba(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}{8(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}} \cdot a^2(b^2+c^2)+c^2z^2} \right)^2 =$   
 $mada (b-z) \left( 1 + \frac{uba^{\frac{1}{2}}}{8(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} \right)^2.$

Pareillement, les deux triangles  $ABC$ ,  $GIH$  étant semblables, on aura  $b : c :: b-z : Gl = \frac{c(b-z)}{b}$  : donc l'aire du triangle  $GIH = \frac{c(b-z)^2}{2b}$  ; & l'espace qu'occupe la différencielle horifontale  $= \frac{cdz(b-z)^2}{2b}$ .

Cet espace devant être constant par la condition du problème, on aura  $\frac{cdz(b-z)^2}{2b} = q^3$ , & par conséquent  $da = \frac{2bq^3}{c(b-z)^2}$ ,  $q$  exprimant une constante. Substituant maintenant cette valeur de  $da$  dans l'ex-

pression de la force, elle se changera en  $\frac{2mbaq^3}{c(b-z)} \left( 1 + \frac{uba^{\frac{1}{2}}}{8(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} \right)^2$ .

Pour parvenir à la résolution du problème, nous n'avons qu'à éga-

ler la différencielle de cette force à celle de l'espace  $q^3$  ; mais cette dernière étant  $= 0$ , la première le sera aussi, & nous aurons par conséquent  $-\frac{dq}{(b-z)^2} - \frac{2uba^{\frac{1}{2}}dz}{8(b-z)^2(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} - \frac{2uba^{\frac{1}{2}}zdz}{8(b-z)(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} - \frac{u^2b^2adz}{64(b-z)^2(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} - \frac{2u^2b^2zadz}{64(b-z)(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} = 0$  \* ; or cette équation

$CK$  le plan vertical  $CRK$ , perpendiculaire au plan  $CBEF$ , lequel coupera ce dernier dans la ligne  $CR$ , & le plan horifontal  $GH$  dans la ligne  $KR$ . Dans le triangle rectangle  $BAC$ , on a  $BC = (b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}$ , & par conséquent  $\sin ACB = \sin GHI = \sin RHK = \frac{c}{(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}$ .

Dans le triangle  $HRK$  rectangle en  $R$ , on a  $RK = HK \sin RHK = \frac{c^2}{(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}$  ; & dans

le triangle  $CRK$  rectangle en  $K$ , on a  $CR = (CK^2 + KR^2)^{\frac{1}{2}} = \left( a^2 + \frac{c^2 z^2}{b^2+c^2} \right)^{\frac{1}{2}} = \frac{(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}}{(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}$ . Ceci posé, on trouvera le  $\sin CRK$ , ou  $S$ , par cette proportion,

$$1 :: CK : \sin CRK, \text{ ce qui donne } \sin CRK, \text{ ou } S = \frac{CK}{CR} = \frac{a(b^2+c^2)^{\frac{1}{2}}}{(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}}.$$

Ce passage présente une difficulté qui pourroit embarrasser quelques lecteurs, la voici. La différencielle de  $\frac{2mbaq^3}{c(b-z)} \left( 1 + \frac{uba^{\frac{1}{2}}}{8(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} \right)^2$ , ou en divisant par la quantité

constante  $\frac{2mbaq^3}{c}$ , la différencielle de  $\frac{1}{b-z} \left( 1 + \frac{uba^{\frac{1}{2}}}{8(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} \right)^2$ , doit être égale à zéro ; & d'après les règles générales du calcul, cette différencielle, égale à zéro, est incon-

$$\text{testablement } \frac{dz}{(b-z)^2} + \frac{2ubadz}{8(b-z)^2(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} + \frac{u^2b^2dz}{64(b-z)(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} - \frac{u^2b^2zadz}{64(b-z)(a^2(b^2+c^2)+c^2z^2)^{\frac{1}{2}}} = 0. \text{ Divisant ensuite, comme le}$$

tion

tion se divise exactement par  $-\frac{d\tau}{b-\tau}$  : ainsi elle devient . . . PLANC. IV.

$$\frac{1}{(b-\tau)} + \frac{2uba\frac{1}{2}}{8(b-\tau)(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)^{\frac{1}{2}}} + \frac{2uba\frac{1}{2}c^2\tau}{8(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)^{\frac{3}{2}}} + \dots$$

$$\frac{u^2b^2a}{64(b-\tau)(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)} + \frac{2u^2b^2ac^2\tau}{64(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)^2}.$$

Comme en prenant  $\tau$  positivement, ou de  $K$  vers  $H$ , elle ne peut jamais parvenir à être plus grande que  $b$ , tous les termes de cette équation sont positifs, & par conséquent on n'en peut tirer aucune valeur pour  $\tau$ . Ainsi il nous reste seulement à faire usage de celle qui résulte de la quantité  $-\frac{d\tau}{b-\tau}$ , par laquelle on a divisé la première équation. Cette quantité égale à zéro, en supposant  $\tau$  négative, donne  $\tau = -\infty$ ; c'est-à-dire que la base  $GH$  de la différencielle horizontale doit être infinie, pour qu'elle éprouve la moindre résistance possible; & par conséquent tout le corps entier doit se réduire à un plan horizontal de la même étendue, pour qu'il éprouve la moindre résistance possible.

## COROLLAIRE I.

(772.) Un double prisme  $AFCHA$ , dont les deux bases hori- FIG. 70.

vent l'Auteur, par  $-\frac{d\tau}{b-\tau}$ , on aura  $-\frac{1}{b-\tau} - \frac{2uba\frac{1}{2}}{8(b-\tau)(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)^{\frac{1}{2}}} - \frac{u^2b^2a}{64(b-\tau)(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)} +$   
 $\frac{2uba\frac{1}{2}c^2\tau}{8(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{2u^2b^2ac^2\tau}{64(a^2(b^2+c^2)+c^2\tau^2)^2} = 0$ . Cette équation est fort différente de celle de l'Auteur, & tous ses termes ne sont point positifs, soit qu'on prenne  $\tau$  positivement, soit même qu'on le prenne négativement. Si l'équation donnée par l'Auteur ne pouvoit avoir lieu, il est clair que les conséquences qu'il en tire, tant dans la *Proposition* que dans ses *Corollaires*, tomberoient d'elles-mêmes : mais nous croyons que c'est avec raison que l'Auteur a modifié les règles générales du calcul différentiel, parce que la nature de la question l'exige. La différencielle qu'il donne, diffère de celle qu'on trouve directement par le calcul, en ce qu'il a pris pour la différencielle du facteur  $\frac{1}{b-\tau}$ , la quantité  $-\frac{d\tau}{(b-\tau)^2}$ ; au lieu que le calcul donne  $\frac{d\tau}{(b-\tau)^2}$ , & c'est cette différence qui en produit dans les signes des trois premiers termes de la différencielle. Or cette modification est indiquée par la nature de la question. En effet,  $AG$  étant  $= a$ , hauteur de la surface supérieure au-dessus de la section, ou différencielle,  $GHI$ , à mesure que  $a$  diminuera,  $HK$  ou  $\tau$  diminuera : par conséquent  $d\tau$  est l'expression du décrement de la quantité  $\tau$ , lequel est égal à l'incrément de  $GH = b - \tau$ , qui est celui qu'on doit considérer. Comme la partie variable de cette quantité est négative, ou est exprimée par  $-\tau$ , son décrement devra être pris positivement, ainsi pour  $d(-\tau)$  il faudra écrire  $d\tau$ . Au reste, on fera attention que la figure suppose la base inférieure du corps plus petite que la supérieure : si on l'avoit supposée plus grande, ce qui eût été conforme à la conséquence de la *Proposition*, alors le point  $H$  ayant tombé de l'autre côté de  $K$ , par rapport à  $G$ , on auroit eu  $GH = b + \tau$ , & la difficulté qui résulte des signes n'auroit plus eu lieu.

TOME I.

Qq



fontales sont égales, & dont les arrêtes *AE*, *BF*, *CG* & *DH* sont verticales, éprouvera donc moins de résistance qu'aucun autre prisme qui lui seroit égal, & dont la base inférieure *EFGH* seroit moindre que la supérieure *ABCD*.

## COROLLAIRE II.

(773.) Ce qu'on vient de dire des prismes doit s'entendre de même de tout autre corps, dont les bases, ou sections horizontales, ne seroient pas des triangles, mais des plans terminés par une courbe quelconque comme *ABC*. Car la différentielle horizontale étant divisée en différents petits quadrilateres sensiblement plans, on démontrera la même chose pour chacun en particulier, & par conséquent pour le tout, ou pour toute la différentielle horizontale, ainsi que pour tout le corps.

## PROPOSITION LIX.

(774.) Trouver la ligne qui doit terminer un plan horizontal, pour qu'étant mu horizontalement dans un Fluide, il éprouve la plus grande, ou la moindre, force possible, & qu'en même temps il renferme l'aire la plus grande, ou la plus petite.

On a déjà résolu ce problème, Art. 744, quant à la première partie, ou condition; & nous avons trouvé que la différentielle de la force qui agit sur une différentielle de la ligne cherchée, est = . . .

$$mdaddy \left( a \pm \frac{a^{\frac{1}{2}} u dv}{2(dx^2 + dy^2)^{\frac{1}{2}}} \mp \frac{a^{\frac{1}{2}} u dv^3}{4(dx^2 + dy^2)^{\frac{3}{2}}} \right) + \dots$$

$mdaddy \left( \frac{3u^2 dv^2}{64(dx^2 + dy^2)} - \frac{2u^2 dv^4}{64(dx^2 + dy^2)^2} \right)$ . Cette différentielle doit maintenant être égalée à celle qui résulte de la différenciation de  $mdaxdy$ , qui est la différentielle de l'aire: or cette différentielle est  $mdaxddy$ \*: donc, après avoir divisé par  $mdaddy$ , nous aurons . . .

$$a \pm \frac{a^{\frac{1}{2}} u dy}{2(dx^2 + dy^2)^{\frac{1}{2}}} \mp \frac{a^{\frac{1}{2}} u dy^3}{4(dx^2 + dy^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{3u^2 dy^2}{64(dx^2 + dy^2)} - \frac{2u^2 dy^4}{64(dx^2 + dy^2)^2} = x.$$

Faisant maintenant  $-dy = \frac{z dx}{b}$ ,  $z$  exprimant une quantité variable,

$$\& b \text{ une constante, on aura ** } x = a \mp \frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + z^2) +$$

$$\frac{u^2 z^2}{64(b^2 + z^2)^2} (3b^2 + z^2). \text{ Prenant la différentielle de cette équation, on aura}$$

\* On regarde encore  $x$  comme constante, par les mêmes raisons que ci-dessus.

\*\* Le calcul de l'Auteur paroît ici en défaut. On est parvenu à l'équation . . .

$$x = \pm a \frac{a^{\frac{1}{2}} u dy}{2(dx^2 + dy^2)^{\frac{1}{2}}} \mp \frac{a^{\frac{1}{2}} u dy^3}{4(dx^2 + dy^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{3u^2 dy^2}{64(dx^2 + dy^2)} - \frac{2u^2 dy^4}{64(dx^2 + dy^2)^2}. \text{ On suppose}$$

$dx = \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2d\tau}{4(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2-\tau^2) + \frac{2u^2b^2\tau d\tau}{64(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (3b^2-\tau^2)$ ; & cette valeur étant substituée dans l'équation précédente  $-dy = \frac{\tau dx}{b}$ , on aura  $-dy = \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}ub^2d\tau}{4(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2-\tau^2) + \frac{2u^2b^2\tau d\tau}{64(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (3b^2-\tau^2)$ ; & en intégrant  $b-y = \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}u\tau^2}{4(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{u^2b}{32} \int \frac{\tau^2 d\tau}{(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (3b^2-\tau^2)$ . En supposant qu'on connoisse la valeur de  $\tau$ , on aura par conséquent les valeurs de  $x$  & de  $y$ , & on pourra décrire la ligne.

COROLLAIRE I.

(775.) Si, au lieu de la plus grande, ou de la plus petite, force, on demandoit la ligne qui doit éprouver la plus grande, ou la moindre, résistance: comme elle est composée de deux parties, l'une choquante, & l'autre choquée, la différentielle de la résistance qui résulte de la somme des forces qui agissent sur les deux différentielles opposées de la ligne cherchée, sera . . . . .

$$mdaddy \left( \frac{a^{\frac{1}{2}}udy}{2(dx^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{a^{\frac{1}{2}}dy}{2(dX^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{a^{\frac{1}{2}}udy^3}{4(dx^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} + \frac{a^{\frac{1}{2}}udy^3}{4(dX^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} \right) +$$

$$mdaddy \left( \frac{3u^2dy^2}{64(dx^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{3u^2dy^2}{64(dX^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{2u^2dy^4}{64(dx^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{2u^2dy^4}{64(dX^2+dy^2)^{\frac{3}{2}}} \right).$$

La différentielle de l'aire est  $=mda'y(x+X)$ , & la différentielle de cette différentielle est  $=mdaddy(x+X)$ ,  $x$  exprimant les abscisses de la partie choquante, &  $X$  celles de la partie choquée. Or c'est à cette dernière différentielle qu'il faut équaler celle de la résistance: formant donc cette équation, divisant par  $mdaddy$ , & faisant  $-dy = \frac{\tau dx}{b} = \frac{ZdX}{b}$ , on aura . . . .

$$x+X = -\frac{a^{\frac{1}{2}}u\tau}{4(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2+\tau^2) - \frac{a^{\frac{1}{2}}uZ}{4(b^2+Z^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2+Z^2) + \dots$$

$$\frac{u^2\tau^2}{64(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2+\tau^2) - \frac{u^2Z^2}{64(b^2+Z^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2+Z^2) *.$$

$-dy = \frac{\tau dx}{b}$ , ou  $dy = \frac{-\tau dx}{b}$ , & l'on substitue, dans l'équation ci-dessus, cette valeur supposée de  $dy$ . Or il est évident que la substitution faite, on aura . . . . .

$x = a \mp \frac{a^{\frac{1}{2}}u\tau}{4(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2+\tau^2) + \frac{u^2\tau^2}{64(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (3b^2+\tau^2)$ , & non  $x = a \pm \frac{a^{\frac{1}{2}}u\tau}{4(b^2+\tau^2)^{\frac{3}{2}}} (2b^2+\tau^2) + \dots$  comme on le trouve dans le texte Espagnol. Cette erreur, si elle est réelle, seroit de la plus grande conséquence, si l'on faisoit usage de cette expression générale. Comme la différence n'est que dans les signes, nous avons rétabli ce passage.

\* On retrouve ici la même erreur que dans l'Article précédent. Ceci nous fait penser que l'Auteur

## COROLLAIRE II.

PLANC. IV. (776.) Si l'on suppose, en outre, qu'on prenne constamment les abscisses  $x$  de la partie choquante égales aux abscisses  $X$  de la partie choquée, de façon qu'on ait constamment  $x = X$ , on aura aussi  $z = Z$ , & l'équation deviendra  $x = \frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + z^2)^*$  :  
 &  $b - y = \frac{a^{\frac{1}{2}} u b z^2}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}}$ , ou enfin  $y = b - \frac{a^{\frac{1}{2}} u b z^2}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}}$ .

## COROLLAIRE III.

(777.) Multipliant en croix les deux équations précédentes, on aura  $\frac{(b-y)a^{\frac{1}{2}} u z (2b^2 + z^2)}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} = \frac{a^{\frac{1}{2}} u b z^2 x}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}}$  ; & en divisant par  $\frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}}$ , il vient  $(b-y)(2b^2 + z^2) = bzx$  ; ou  $b-y = \frac{bxz}{2b^2 + z^2}$  ; c'est l'équation de la courbe.

## COROLLAIRE IV.

FIG. 72. (778.) Si l'on suppose  $b-y=0$ , on aura  $x=0$ , &  $y=b$  : prenant donc  $C$  pour l'origine, & menant, perpendiculairement à l'axe  $CA$  des abscisses, la droite  $CB=b$ , le point  $B$  sera l'origine de la courbe pour les deux parties choquantes & choquées.

n'a pas fait à part les calculs de ce *Corollaire*, & qu'il s'est contenté d'employer le résultat de la *Proposition*, en y faisant les changements de signe convenables. Si nos réflexions sont justes, on ne peut avoir  $x+X = \frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + z^2) + \frac{a^{\frac{1}{2}} u Z}{4(b^2 + Z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + Z^2) + \&c.$  comme on le trouve dans le texte. Mais  $x+X = -\frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + z^2) - \frac{a^{\frac{1}{2}} u Z}{4(b^2 + Z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + Z^2) + \&c.$

\* Par une suite de la même faute, l'expression du *Corollaire* précédent ne donne point  $x = \frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + z^2)$  ; mais  $x = -\frac{a^{\frac{1}{2}} u z}{4(b^2 + z^2)^{\frac{1}{2}}} (2b^2 + z^2)$ . On doit cependant employer la valeur donnée par l'Auteur, & par conséquent l'erreur dont il est question dans la note des deux *Articles* précédents ne peut altérer les conséquences que l'Auteur tire dans les *Corollaires* suivants ; puisqu'elles dérivent toutes de l'équation particulière de l'*Article* présent. En effet, l'Auteur supposant ici qu'on a constamment  $x = X$ , & faisant en conséquence  $x+X=2x$ , il s'ensuit que, dans cette hypothèse,  $x$  représente tout à la fois les abscisses de la partie choquante, & celles de la partie choquée, selon qu'on la prendra positivement ou négativement. Le calcul donne directement les abscisses négatives, & si on les prend positivement, comme cela doit être, puisqu'il s'agit de la partie choquante, on trouve pour  $x$  & pour  $y$  les mêmes valeurs que l'Auteur.

## COROLLAIRE V.

(779.) Si nous prenons la différentielle de  $x = \frac{a^{\frac{1}{2}} u z (2b^2 + z^2)}{4(b^2 + z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , nous trouverons  $dx = \frac{1}{4} a^{\frac{1}{2}} u dz \left( \frac{2b^2 + 3z^2}{(b^2 + z^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{6b^2 z^2 + 3z^4}{(b^2 + z^2)^{\frac{5}{2}}} \right)$ ; différentielle qui, étant égalée à zéro, donne, en réduisant,  $2b^2 - z^2 = 0$ , ou  $z = b\sqrt{2}$ . Cette valeur étant substituée dans celle de  $x$ , donne . . . .

$$x = \frac{a^{\frac{1}{2}} u b \sqrt{2} (2b^2 + 2b^2)}{4(b^2 + 2b^2)^{\frac{3}{2}}} = \frac{1}{4} a^{\frac{1}{2}} u \sqrt{6}. \text{ Cette quantité est la valeur de}$$

la plus grande  $x$ , & par conséquent  $CA$  étant égal à  $\frac{1}{4} a^{\frac{1}{2}} u \sqrt{6}$ ,  $A$  fera le point jusqu'où doit s'étendre la courbe.

## COROLLAIRE VI.

(780.) Si l'on prend de même la différentielle de  $y = b - \frac{a^{\frac{1}{2}} u b z^2}{4(b^2 + z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , on aura  $dy = -\frac{1}{4} a^{\frac{1}{2}} u b dz \left( \frac{2z}{(b^2 + z^2)^{\frac{3}{2}}} - \frac{3z^3}{(b^2 + z^2)^{\frac{5}{2}}} \right)$ ; cette différentielle étant égalée à zéro, donne  $z = 0$ , &  $2b - z^2 = 0$ , ou  $z = b\sqrt{2}$ , comme dans le Corollaire précédent. La première valeur,  $z = 0$ , étant substituée dans celle de  $y$ , donne  $y = b$ ;  $b$  est donc la valeur d'une des plus grandes ordonnées, & celle qui correspond à l'origine  $C$ ; car ayant  $z = 0$ , on a (777.)  $x = 0$ . La seconde valeur,  $z = b\sqrt{2}$ , étant substituée dans celle de  $y$ , donne la moindre  $y = b - \frac{a^{\frac{1}{2}} u}{6\sqrt{3}}$ ; & elle correspond au point  $A$  de la plus grande  $x$ .

## COROLLAIRE VII.

(781.) Si l'on a donc  $y = b - \frac{a^{\frac{1}{2}} u}{6\sqrt{3}} = 0$ , le point  $A$  tombera sur l'axe  $CA$ ; si l'on a  $b > \frac{a^{\frac{1}{2}} u}{6\sqrt{3}}$ , la courbe ne s'étendra pas jusqu'à l'axe, & elle ne renfermera pas d'espace; enfin si l'on a  $b < \frac{a^{\frac{1}{2}} u}{6\sqrt{3}}$ , la courbe coupera l'axe.

## COROLLAIRE VIII.

(782.) Dans le cas où  $\frac{dy}{dx} = \frac{z}{b} = \infty$ , on aura  $z = \infty$ , cette valeur étant substituée dans celle de  $y = b - \frac{a^{\frac{1}{2}} u b z^2}{4(b^2 + z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , donne  $y = b - 0$ , ou  $y = b$ : c'est la valeur de l'autre plus grande ordonnée, & celle qui correspond au point  $F$  des abscisses.

## COROLLAIRE IX.

(783.) Par les Corollaires V & VI, Art. 779 & 780, nous avons  $\frac{dy}{dx} = \frac{17^2/2 \cdot b^2 + z^2 - 3z^2}{(2b^2 + 3z^2)(b^2 + z^2) - 6b^2z^2 - 3z^4} = \frac{z}{b}$ . Dans le point B, où  $z = 0$ , on a  $\frac{dy}{dx} = 0$ ; ce qui indique que la courbe, en ce point, est parallèle à l'axe. De même dans le point D, où  $z = \infty$ , on a  $\frac{dy}{dx} = \infty$ ; c'est-à-dire que la courbe, en ce point, est perpendiculaire à l'axe. Enfin dans le point A, où  $z = b\sqrt{2}$ , on a  $\frac{dy}{dx} = \frac{b\sqrt{2}}{b} = \frac{\sqrt{2}}{1}$ : donc si AG est supposée une tangente à la courbe en A, on aura  $\frac{AB}{EG} = \frac{\sqrt{2}}{1}$ .

## COROLLAIRE X.

(784.) En supposant  $2b^2z + z^3 = (b^2 + z^2)^2$ , on aura  $x = \frac{1}{2}a^2u = CF$ . Il résulte de cette équation deux valeurs de  $z$ , l'une  $z = \infty^*$ , qui nous a déjà donné  $y = FD$ ; & l'autre  $z = b\sqrt{(-\frac{1}{2} + \frac{1}{2}\sqrt{5})}$ , qui donne  $y = FH = b \frac{23u(-1+\sqrt{5})}{\sqrt{(2+2\sqrt{5})}}$ .

## COROLLAIRE XI.

(785.) On voit, par ce qu'on vient de dire, que la courbe a deux branches: la première BHA, est celle qui éprouve la moindre résistance; & la seconde AD, est celle qui éprouve la plus grande.

## COROLLAIRE XII.

(786.) L'amplitude ED de cette dernière branche est  $= \frac{1}{2}a^2u\sqrt{6} - \frac{1}{2}a^2u = \frac{1}{2}a^2u(4\sqrt{6} - 9)$ ; donc la relation entre son amplitude ED & sa longitude EA = b, sera  $\frac{a^2u(4\sqrt{6}-9)}{36b}$ . Pareillement, la relation entre l'amplitude CB = b de l'autre branche, & sa longitude AC =  $\frac{1}{2}a^2u\sqrt{6} = \frac{9b}{a^2u\sqrt{6}}$ . Mais dans le point A, où l'axe est coupé par la courbe, on a (781.)  $b = \frac{a^2u}{6\sqrt{3}}$ : donc la relation entre l'amplitude & la longitude de la seconde branche, ou la première relation ci-dessus, sera  $= \frac{6\sqrt{3}(4\sqrt{6}-9)}{36} = \frac{4\sqrt{2}-3\sqrt{3}}{12}$ ; & la même rela-

\* Car  $dx = 0$ , & par conséquent  $\frac{z}{b} = -\frac{dv}{dx} = \frac{-dy}{0} = \infty$ .



tion pour la première branche est pareillement  $= \frac{9}{6\sqrt{3}\sqrt{6}} = \frac{1}{2\sqrt{2}}$ .

## COROLLAIRE XIII.

(787.) Les deux branches de la courbe sont donc, comme on le voit, très-distinctes, la branche  $AD$  étant beaucoup plus aiguë en  $EAD$ , que l'autre branche  $BHA$  en  $BAC$ .

## COROLLAIRE XIV.

(788.) Comme l'abscisse  $x = \frac{a^{\frac{1}{2}}u(2b^2+z^2)}{4(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , & l'ordonnée  $b-y = \frac{a^{\frac{1}{2}}nbz^2}{4(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , sont chacune multipliées par  $a^{\frac{1}{2}}u$ , leur rapport demeurera constant, quelque valeur qu'on donne aux quantités  $a$  &  $u$ . Donc si la valeur de  $b$  est la même pour toutes les profondeurs dans le Fluide, comme pour toutes les vitesses, la courbe sera la même pour tous les cas.

## COROLLAIRE XV.

(789.) Le corps qui éprouvera le moins de résistance dans le Fluide, en supposant la même largeur, ou la même relation entre  $CB$  &  $CA$ , & qui en même temps renfermera le plus grand espace, sera celui dont toutes les sections horizontales seront comme  $IBA$ .

## COROLLAIRE XVI.

(790.) Si l'on vouloit prendre une partie de la courbe comme  $KB$ , de sorte que la longueur  $KL$  fût à la largeur  $LB$ , comme un nombre donné  $n$ , est à l'unité, l'on auroit  $KL = x = \frac{a^{\frac{1}{2}}u(2b^2+z^2)}{4(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , &  $LB = b-y = \frac{a^{\frac{1}{2}}nbz^2}{4(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , & l'on en déduiroit  $2b^2z + z^3 = nbz^2$ , ou  $2b^2 + z^2 = nbz$ , ce qui donne  $z = \frac{1}{2}b(n \pm \sqrt{n^2-8})$ . Substituant cette valeur de  $z$  dans celle de  $LB = \frac{a^{\frac{1}{2}}nbz^2}{4(b^2+z^2)^{\frac{3}{2}}}$ , il en résulte . . .  
 $LB = \frac{a^{\frac{1}{2}}u(1 \pm n\sqrt{n^2-8}-4)}{(4+2(n^2 \pm n\sqrt{n^2-8})-4)^{\frac{3}{2}}}$ , &  $a^{\frac{1}{2}}u = \frac{LB(4+2(n^2 \pm n\sqrt{n^2-8})-4)^{\frac{3}{2}}}{n^2 \pm n\sqrt{n^2-8}-4}$ .  
 Cette valeur de  $a^{\frac{1}{2}}u$  étant substituée dans celle de la plus grande abscisse  $CA$  (779.)  $= \frac{1}{2}a^{\frac{1}{2}}u\sqrt{6}$ , & dans celle de la plus grande ordonnée  $CB$  (781.)  $= \frac{a^{\frac{1}{2}}u}{6\sqrt{3}}$ , on aura les dimensions  $CB$  &  $CA$ , au moyen desquelles on pourra décrire, comme auparavant, la courbe, qui passera par le point  $K$ .

## S C O L I E.

(791.) On trouve dans la Table suivante les valeurs de  $x$  & de  $y$  qui correspondent aux différentes valeurs de  $z$  dans la supposition de  $b = 1$ . La première colonne à gauche de cette Table contient les valeurs de  $z$ ; la seconde & la troisième colonne contiennent, pour la première branche, les valeurs des abscisses & des ordonnées qui leur correspondent. Les quatrième, cinquième & sixième colonnes contiennent les mêmes éléments pour la seconde branche.

*TABLE des Abscisses & des Ordonnées de la Courbe qui, en renfermant le plus grand, ou le moindre, espace, éprouve la moindre, ou la plus grande, résistance.*

Première Branche.			Seconde Branche.		
$z$	$x$	$b-y$	$z$	$x$	$b-y$
0	0	0	$\sqrt{2}$	$2\sqrt{2}$	1
$\frac{1}{10}$	$\frac{1809}{101\sqrt{303}}$	$\frac{45}{101\sqrt{303}}$	2	$\frac{18\sqrt{15}}{25}$	$\frac{6\sqrt{15}}{25}$
$\frac{1}{4}$	$\frac{99\sqrt{51}}{2 \cdot 17^2}$	$\frac{6\sqrt{51}}{17^2}$	4	$\frac{108\sqrt{51}}{17^2}$	$\frac{24\sqrt{51}}{17^2}$
$\frac{1}{2}$	$\frac{27\sqrt{15}}{50}$	$\frac{3\sqrt{15}}{25}$	$\infty$	$\frac{3\sqrt{3}}{2}$	0
1	$\frac{9\sqrt{6}}{8}$	$\frac{3\sqrt{6}}{8}$			
$\sqrt{2}$	$2\sqrt{2}$	1			

\* Si, dans les formules qui donnent la valeur de  $x$  & de  $b-y$ , l'on substitue pour  $a^{\frac{1}{2}u}$  sa valeur; si l'on fait  $b=1$ , &  $z$  successivement égal aux nombres de la première colonne, on aura tous les nombres de cette Table. Or,  $a^{\frac{1}{2}u}$  étant constant, on peut en prendre la valeur pour n'importe quel point de la courbe. Au point  $A$ , où la courbe coupe l'axe, on a (781)  $b = \frac{a^{\frac{1}{2}u}}{6\sqrt{3}}$ ; donc  $a^{\frac{1}{2}u} = 6b\sqrt{3} = 6\sqrt{3}$ , puisque  $b=1$ : c'est la quantité qu'on a substituée dans les valeurs de  $x$  & de  $b-y$ .

## CHAPITRE IX.

*Du Mouvement progressif horizontal que prennent les corps flottants, lorsqu'ils sont poussés par une ou par plusieurs puissances.*

### PROPOSITION LX.

(792.) **T**ROUVER la relation entre le temps & la vitesse qu'acquiert un corps flottant, lorsqu'il est poussé par une puissance dont la direction est horizontale, & placée dans le centre des résistances, en supposant que celui-ci coïncide avec le centre de gravité.

La direction de la puissance étant horizontale, celle de la résistance le sera pareillement ; & comme elles concourent toutes les deux dans un point, la résultante des forces sera comme une seule puissance qui agit sur le centre de gravité, puisqu'on suppose que ce centre coïncide avec celui des résistances. En conséquence, le corps ne prendra pas de mouvement de rotation, & il se mouvra seulement horizontalement, suivant la direction de la puissance. Cette puissance étant nommée  $\pi$ , &  $M$  représentant la masse du corps, nous aurons (19.)  $dt(\pi - Ru \mp Qu^2 - Nu^4) = Mdu$ , la quantité  $Ru \pm Qu^2 + Nu^4$  exprimant les résistances qu'éprouve le corps (674), ou  $dt = \frac{Mdu}{\pi - Ru \mp Qu^2 - Nu^4}$ . Cette équation, étant intégrée, donne  $t = M \int \frac{du}{\pi - Ru \mp Qu^2 - Nu^4}$ , ou, en divisant le numérateur & le dénominateur par  $N$ ,  $t = \frac{M}{N} \int \frac{du}{\frac{\pi}{N} - \frac{Ru}{N} \mp \frac{Qu^2}{N} - u^4}$ . Soit maintenant .....

$$\frac{\pi}{N} - \frac{Ru}{N} \mp \frac{Qu^2}{N} - u^4 = f^2 h - f^2 (g-h) u - \left. \begin{array}{l} f^2 u^2 - u^4 \\ - gh(g-h)u + (g-h)u^2 \\ + gh u^2 \end{array} \right\} \text{ Dans}$$

cette équation il y a deux racines réelles, l'une positive  $u = h$ , & l'autre négative  $u = -g$ , avec deux racines imaginaires contenues dans l'équation  $f^2 - (g-h)u + u^2 = 0$ . Nous aurons donc ..

$$dt = \frac{(A+B)du}{f^2 - (g-h)u + u^2} + \frac{Cdu}{g+u} + \frac{Ddu}{h-u}; \quad D \text{ étant } = \frac{M}{N(g+h)(2h^2 - g^2 + f^2)};$$

$$C = \frac{M}{N(g+h)(2g^2 - gh + f^2)}; \quad B = D - C, \text{ \& } A = C(2g-h) - D(g-2h).$$

TOME I. Rr

L'équation étant sous cette forme, on en déduit, en intégrant,  $t = \frac{A + \frac{1}{2}B(g-h)}{f^2 - \frac{1}{2}(g-h)^2} \left( \text{Arc tang} \left( u - \frac{1}{2}(g-h) \right) - \text{Arc tang} \left( V - \frac{1}{2}(g-h) \right) \right) + \frac{1}{2}B \log \left( \frac{f^2 - (g-h)u + u^2}{f^2 - (g-h)V + V^2} \right) + C \log \left( \frac{g+u}{g+V} \right) + D \log \left( \frac{h-V}{h-u} \right)$ . On observera que ces arcs appartiennent à un cercle dont le rayon est  $= (f^2 - \frac{1}{2}(g-h)^2)^{\frac{1}{2}}$ ; & que  $V$  exprime la vitesse positive avec laquelle le corps se mouvoit lorsque la puissance  $\pi$  a commencé à agir\*.

\* Nous allons développer les calculs de cette Proposition, qui pourroient embarrasser quelques Lecteurs.

L'Auteur parvient à l'équation  $t = \frac{M}{N} \int \frac{du}{\frac{\pi}{N} - \frac{Ru}{N} + \frac{Qu^2}{N} - u^4}$  : ainsi il ne s'agit, pour avoir  $t$ , que de trouver la valeur de l'intégrale  $\int \frac{du}{\frac{\pi}{N} - \frac{Ru}{N} + \frac{Qu^2}{N} - u^4}$ , & de la multiplier par  $\frac{M}{N}$ .

Pour trouver l'intégrale de cette fraction, il faut décomposer son dénominateur en ses facteurs ; en conséquence, on considérera  $\frac{\pi}{N} - \frac{R}{N}u + \frac{Q}{N}u^2 - u^4$  comme  $= 0$ ;

& sous cette forme, on voit qu'il s'agit de trouver les racines d'une équation du quatrième degré, dont le terme qui contient la troisième puissance de l'inconnue est évanoui, puisque ce sont ces racines qui doivent former les facteurs de cette quantité. (Voyez la *Troisième Partie du Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Art. 178.).

La vitesse  $u$  est une quantité réelle qui peut être positive, ou négative ; ainsi cette équation ne peut avoir ses quatre racines imaginaires : & ce qui suit faisant voir qu'elle ne peut les avoir toutes quatre réelles, il faut conclure qu'il y en a deux réelles & deux imaginaires (ibid. Art. 204 & suiv.). Dans cette combinaison, l'inspection seule de la proposée, & l'état de la question, font connoître que les deux racines réelles ne peuvent être toutes deux positives, ni toutes deux négatives ; car si l'on avoit  $u = \pm g$ , &  $u = \pm h$ , on auroit  $g \mp u = 0$ , &  $h \mp u = 0$ , & par conséquent  $(g \mp u)(h \mp u)$ , ou  $gh \mp (g+h)u + u^2 = 0$  ; ce qui fait voir que l'autre facteur du second degré, qui, multiplié par celui-ci, doit produire la proposée dépourvue du terme qui contient  $u^3$ , & ayant le terme  $u^4$  négatif, est nécessairement de cette forme  $f^2 \mp (g+h)u - u^2 = 0$ . Or,  $f^2$  étant positif, ce second facteur ne peut avoir ses racines imaginaires, comme on le suppose, & les ayant réelles, alors la proposée auroit ses quatre racines réelles, ce qui ne peut convenir ; car, dans le cas où l'on admet le signe  $+$ , c'est-à-dire, dans la supposition des racines négatives, le second terme de l'équation qui en résulte n'est pas négatif, comme dans la proposée. A la vérité, en admettant le signe  $-$ , ou en supposant les racines positives, le second terme de l'équation résultante est négatif, mais, dans ce cas, comme dans le précédent, le troisième terme est excessivement positif, ce qui ne peut être admis dans la pratique, ainsi qu'on va le voir. Cette hypothèse ne peut donc avoir lieu, & les quatre racines ne peuvent être réelles.

Il faut donc que les deux racines réelles soient, l'une positive, & l'autre négative ; c'est la seule combinaison qui soit compatible avec l'état de la question, puisqu'il s'agit de trouver le rapport entre la vitesse acquise  $u$ , & le temps employé à l'acquérir, & ce temps peut être positif, ou négatif. Ainsi cette seule considération suffiroit, indépendamment de toute analyse algébrique, pour exclure toutes les autres combinaisons des racines. Mais poursuivons. Soit  $u = -g$ , &  $u = h$ , on aura  $(h-u)(g+u)$ , ou  $gh - (g-h)u - u^2 = 0$  ; l'autre

COROLLAIRE I.

(793.) Dans le cas où le corps auroit une vitesse déterminée, & que cette vitesse viendrait à diminuer, à cause que la somme des forces résistantes deviendrait plus grande que la puissance  $\pi$ ; l'équation seroit, en ce cas,  $dt(\pi - Ru \mp Qu^2 - Nu^4) = -Mdu$ , la même qu'auparavant, avec cette seule différence, que  $du$  est négative. Donc la même équation & les mêmes racines satisferont

facteur, qui doit concourir avec celui-ci pour produire la proposée, sera de cette forme  $f^2 - (g-h)u + u^2 = 0$ . On aura donc  $f^2gh - f^2(g-h)u - \frac{f^2u^2 - u^4}{-gh(g-h)u + (g-h)^2u^2 + gh^2} \Big\} = \frac{\pi}{N} - \frac{Ru}{N} \mp \frac{Qu^2}{N} - u^4$ ;

équation dont le second terme est négatif, ayant  $h < g$ , & dont le troisième terme peut être positif, ou négatif, selon la valeur de  $f^2$ . Les deux racines de l'équation  $f^2 - (g-h)u + u^2 = 0$ , peuvent à la vérité être réelles; mais pour que ce cas extrême arrive, il faut que  $f^2$  soit moindre que  $\frac{1}{4}(g-h)^2$ , ce qui rend le troisième terme  $u^2(-f^2 + (g-h)^2 + gh)$  excessivement positif, car ayant  $f^2 < \frac{1}{4}(g-h)^2$ , on aura à plus forte raison  $f^2 < (g-h)^2$ , & encore à bien plus forte raison  $f^2 < (g-h)^2 + gh$ . Or (666 & 667, Note) pour que le troisième terme qui est celui qui suit la raison du carré des vitesses soit ainsi excessivement positif, il faut que la partie choquante du corps soit beaucoup plus aiguë que la partie choquée, ce qui ne convient nullement avec ce que la pratique exige. Venons maintenant à l'intégration dont il s'agit.

En substituant dans la valeur de  $dt$ , les facteurs dans lesquels nous venons de supposer son

$$\frac{M}{N} du$$

dénominateur décomposé, on aura  $dt = \frac{M}{(h-u)(g+u)(f^2 - (g-h)u + u^2)}$ . Supposons que cette

valeur de  $dt$  soit aussi représentée par  $\frac{(A+Bu)du}{f^2 - (g-h)u + u^2} + \frac{Cdu}{g+u} + \frac{Ddu}{h-u}$ , les Coefficients

$A, B, C, D$  étant indéterminés. Alors en réduisant au même dénominateur les fractions qui composeront le second membre, supprimant le dénominateur commun, passant tous les termes dans un membre, & réduisant, on aura  $(ghA + f^2hC + f^2gD - \frac{M}{N})u^0 + (A - gA + ghB - ghC + h^2C - f^2C - g^2D + ghD + f^2D)u + (-A + hB - gB + gC + hD)u^2 + (D - B - C)u^3 = 0$ . Or, pour que cette équation ait lieu indépendamment de toute valeur de  $u$ , il faut que la somme des quantités qui multiplient chaque puissance de  $u$  soit  $= 0$ : remplissant donc cette condition, on aura quatre équations à l'aide desquelles on déterminera, par les règles ordinaires de l'Algebre, les valeurs des coefficients  $A, B, C, D$ . Ces opérations faites, on trouvera  $B = D - C$ ;  $A = C(2g - h) - D(g - 2h)$ ;  $D = \frac{M}{N(g+h)(2h^2 - gh + f^2)}$ ;

&  $C = \frac{M}{N(g+h)(2g^2 - gh + f^2)}$ , comme le dit l'Auteur.

Ceci posé, soit  $AM$  un arc de cercle dont  $AB$  est la tangente &  $CB$  la secante; soit mené la secante  $CE$  infiniment proche de la première, & du point  $C$ , comme centre, avec le rayon  $CB$ , soit décrit l'arc  $BS$ , lequel pourra être considéré comme une petite ligne droite perpendiculaire à  $CE$ . Le triangle  $BSE$  sera semblable au triangle  $ACE$ , puisqu'ils ont chacun un angle droit, & un angle commun, il sera donc aussi semblable au triangle  $ACB$  qui en diffère infiniment peu. Faisant  $AB = x$ , l'arc  $AM = y$ , & le rayon  $AC = a$ ;  $BE$  sera  $= ax$ ,  $MN = dy$ , &  $CL = \sqrt{(aa + xx)}$ . Les triangles semblables

FIG. 4



aux deux cas, en observant seulement que dans celui-ci, à cause qu'on a —  $Mdu$ , il faut changer le signe des termes des inté-

$ACB$ ,  $SEB$  donnent  $CB : AC :: BE : BS$ , ou  $\sqrt{(aa+xx)} : a :: dx : BS = \frac{adx}{\sqrt{(aa+xx)}}$ .  
Les secteurs semblables  $CBS$ ,  $CMN$  donnent aussi  $CB : CM :: BS : MN$ , ou  $\sqrt{(aa+xx)} : a :: \frac{adx}{\sqrt{(aa+xx)}} : dy = \frac{aadx}{aa+xx}$  : c'est l'expression générale de l'élément d'un arc de cercle dont  $x$  est la tangente &  $a$  le rayon.

Reprenons maintenant l'équation  $dt = \frac{(A+Bu)du}{f^2-(g-h)u+u^2} + \frac{Cdu}{g+u} + \frac{Ddu}{h-u}$  : Je vois d'abord que les deux derniers termes sont les différentielles du logarithme de  $g+u$  & de  $h-u$ , dont l'une est multipliée par  $C$ , & l'autre par  $-D$ , (ibid. *Quatrième Partie*, Art. 27). Ainsi leurs intégrales sont  $C \log(g+u)$ , &  $-D \log(h-u)$ . Quant au premier terme, je cherche à le ramener à la forme  $\frac{aadx}{aa+xx}$ , dont l'intégrale est  $\text{Arc tang } x$ , & pour cela je fais évanouir le second terme du dénominateur, en faisant  $u = x + \frac{1}{2}(g-h)$  (ibid. *Troisième Partie*, Art. 192); ce qui donne  $x = u - \frac{1}{2}(g-h)$ , &  $dx = du$ . Substituant donc ces quantités dans le premier terme, en place de leurs correspondantes, il deviendra. . . . .  
 $(A + \frac{1}{2}(g-h)) \left( \frac{dx}{x^2 + f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} \right) + \frac{Bx dx}{x^2 + f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} = . . . . .$   
 $\frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} \left( \frac{(f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2) dx}{x^2 + f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} \right) + \frac{Bx dx}{x^2 + f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2}$ ; quantités qui s'intègrent facilement : car en faisant  $f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2 = aa$ , ce qui donne  $a = (f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2)^{\frac{1}{2}}$ , on voit aisément que l'intégrale de la première partie est  $\frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} (\text{Arc tang } (u - \frac{1}{2}(g-h)))$ , & que celle de la seconde est  $\frac{1}{2} B \log(x^2 + f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2)$ , ou  $\frac{1}{2} B \log(f^2 - (g-h)u + u^2)$ , en mettant pour  $x$  sa valeur. Réunissant donc toutes ces intégrales, on aura  $t = . . . . .$

$$\frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} (\text{Arc tang } (u - \frac{1}{2}(g-h))) + \frac{1}{2} B \log(f^2 - (g-h)u + u^2) + C \log(g+u) - D \log(h-u) + K.$$

Pour trouver la constante  $K$ , je considère que l'intégrale doit être égale à zéro au commencement de l'action, ou lorsque  $t=0$ ; & alors  $u$  devient égale à la vitesse initiale que l'Auteur désigne par  $V$  : donc on a . . . . .

$$0 = \frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} (\text{Arc tang } (V - \frac{1}{2}(g-h))) + \frac{1}{2} B \log(f^2 - (g-h)V + V^2) + C \log(g+V) -$$

$$D \log(h-V) + K; \text{ d'où l'on tire } K = \frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} (-\text{Arc tang } (V - \frac{1}{2}(g-h))) - . . . . .$$

$\frac{1}{2} B \log(f^2 - (g-h)V + V^2) - C \log(g+V) + D \log(h-V)$ . Substituant cette valeur de  $K$  dans celle de  $t$ , l'intégrale complète, ou la valeur entière de  $t$ , sera = . . . . .

$$\frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} (\text{Arc tang } (u - \frac{1}{2}(g-h)) - \text{Arc tang } (V - \frac{1}{2}(g-h))) + \frac{1}{2} B (\log(f^2 - (g-h)u + u^2) -$$

$$\log(f^2 - (g-h)V + V^2)) + C (\log(g+u) - \log(g+V)) - D (\log(h-u) - \log(h-V)); \text{ ou enfin } t =$$

$$\frac{A + \frac{1}{2}(g-h)}{f^2 - \frac{1}{4}(g-h)^2} (\text{Arc tang } (u - \frac{1}{2}(g-h)) - \text{Arctang}(V - \frac{1}{2}(g-h))) + \frac{1}{2} B \log\left(\frac{f^2 - (g-h)u + u^2}{f^2 - (g-h)V + V^2}\right) +$$

$$C \log\left(\frac{g+u}{g+V}\right) + D \log\left(\frac{h-V}{h-u}\right) : \text{ c'est l'expression même de l'Auteur. }$$

grales résultantes, pour avoir la véritable valeur qui convient à ce cas. Donc l'intégrale deviendra. . . . .

$$t = \frac{A + \frac{1}{2}B(g-h)}{f^2 - \frac{1}{2}(g-h)^2} \left( \text{Arc tang} \left( V - \frac{1}{2}(g-h) \right) - \text{Arc tang} \left( u - \frac{1}{2}(g-h) \right) \right) + \frac{1}{2}B \log \left( \frac{f^2 - (g-h)V + V^2}{f^2 - (g-h)u + u^2} \right) + C \log \left( \frac{g+V}{g+u} \right) + D \log \left( \frac{h-u}{h-V} \right).$$

COROLLAIRE II.

(794.) Si l'on vouloit renfermer, dans le cas de la diminution de la vitesse, celui dans lequel on a  $\pi = 0$ , on auroit  $h = 0$ , à cause que le terme  $f^2 gh$  correspondant à  $\pi$ , doit alors s'évanouir. Substituant donc, dans la dernière valeur de  $t$ , celle de  $h = 0$ , on aura celle qui convient à ce cas.

COROLLAIRE III.

(795.) Dans le cas où le corps a acquis sa plus grande, ou sa moindre vitesse, on a  $du = 0$ : donc on aura aussi  $\pi - Ru \mp Qu^2 - Nu^4 = 0$ , & la racine, ou facteur positif,  $h - u$ , sera aussi  $= 0$ : donc la plus grande, ou la plus petite, vitesse que puisse acquérir le corps, est  $= h$ .

COROLLAIRE IV.

(796.) Puisque, dans le cas où le corps acquiert sa plus grande, ou sa plus petite, vitesse  $h$ , la quantité  $D \log \left( \frac{h-V}{h-u} \right)$ , ou  $D \log \left( \frac{h-u}{h-V} \right)$  devient infinie, il s'ensuit que le temps  $t$  sera aussi infini, ou que le corps a besoin d'un temps infini pour acquérir sa plus grande, ou sa moindre, vitesse; ou, ce qui revient au même, il s'ensuit que le corps ne pourra jamais acquérir cette vitesse.

COROLLAIRE V.

(797.) Si le corps avoit ses deux moitiés, choquante & choquée, égales & semblables, on auroit  $Q = 0$  (669.); & si, de plus, il étoit très-grand, ou s'il étoit submergé à une grande profondeur dans le Fluide, & que sa plus grande vitesse  $h$  ne fût pas excessive, on pourroit négliger la quantité  $Nu^4$ , qui provient de la dénivellation (654, 668 & 673), & l'on auroit  $t = M \int \frac{du}{\pi - Ru} = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\pi - RV}{\pi - Ru} \right) *$

---

\* Car  $dt = M \left( \frac{du}{\pi - Ru} \right) = -\frac{M}{R} \left( \frac{-R du}{\pi - Ru} \right)$ ; donc  $t = -\frac{M}{R} \log (\pi - Ru) + K$ . Mais au commencement de l'action, cette intégrale doit s'évanouir, & alors  $u = V$ ; donc

pour le cas où la vitesse va en augmentant; &  $t = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\tau - Ru}{\tau - RV} \right)$ , pour le cas où elle va en diminuant.

## COROLLAIRE VI.

(798.) D'après les conditions précédentes, la plus grande, ou la moindre, vitesse sera  $= \frac{\tau}{R}$  \*.

## COROLLAIRE VII.

(799.) On aura donc encore  $t = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\tau - RV}{\tau - Ru} \right) = \infty$ , ou  $t = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\tau - Ru}{\tau - RV} \right) = -\infty$  \*\*, pour le temps dans lequel le corps acquerra la plus grande, ou la moindre, vitesse.

## COROLLAIRE VIII.

(800.) Ayant trouvé  $t = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\tau - RV}{\tau - Ru} \right)$ , on en conclura  $\frac{Rt}{M} = \log \left( \frac{\tau - RV}{\tau - Ru} \right)$ ; & supposant  $\log q = 1$ , on aura  $\frac{Rt}{M} \log q = \log \left( \frac{\tau - RV}{\tau - Ru} \right)$ , ou  $q^{\frac{Rt}{M}} = \frac{\tau - RV}{\tau - Ru}$ : ce qui donne la vitesse, à quelque instant que ce soit de la course du corps, lorsqu'elle va en augmentant, ou la valeur de  $u = \frac{\tau}{R} \left( 1 - \frac{1}{q^{\frac{Rt}{M}}} \right) + \frac{V}{q^{\frac{Rt}{M}}}$ .

## COROLLAIRE IX.

(801.) Dans le cas où la vitesse va en diminuant, on aura

---

$0 = -\frac{M}{R} \log(\tau - RV) + K$ ; & par conséquent  $K = \frac{M}{R} \log(\tau - RV)$ . Substituant cette valeur de  $K$  dans l'intégrale, on a  $t = \frac{M}{R} \log(\tau - RV) - \frac{M}{R} \log(\tau - Ru) = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\tau - RV}{\tau - Ru} \right)$ .

\* Car alors  $\tau - Ru = 0$ , ce qui donne  $u = \frac{\tau}{R}$ .

\*\* Il est évident qu'il y a ici une faute de calcul dans le texte Espagnol. On y trouve encore; pour ce second cas,  $t = +\infty$ , mais il faut  $t = -\infty$ , ainsi que le calcul l'indique; car, puisque, dans le cas de la vitesse décroissante,  $t = \frac{M}{R} \log \left( \frac{\tau - Ru}{\tau - RV} \right)$ , lors de la moindre vitesse  $u = \frac{\tau}{R}$ , on a  $t = \frac{M}{R} \log \left( \frac{0}{\tau - RV} \right) = \frac{M}{R} \log 0 = -\infty$ . On appliquera cette Remarque au Corollaire IV, Art. 796. Cette faute est d'une conséquence beaucoup plus grande qu'elle ne pourroit le paroître d'abord; il nous semble évident que c'est elle qui a donné lieu à une méprise bien étrange, qu'on trouve dans le Corollaire X, & que nous ferons remarquer.

$\frac{Rt}{M} = \log \left( \frac{\pi - Ru}{\pi - RV} \right)$ , &  $q^{\frac{Rt}{M}} = \frac{\pi - Ru}{\pi - RV}$ ; ce qui donne la vitesse, à quelque instant que ce soit de la course du corps, ou  $u = \frac{\pi}{R} \left( 1 - q^{\frac{Rt}{M}} \right) + V q^{\frac{Rt}{M}}$ .

COROLLAIRE X.

(802.) La quantité  $\frac{\pi - Ru}{\pi - RV}$  étant de l'espece des quantités fractionnaires,  $q$  sera une quantité de la même espece : par conséquent, lorsque  $t = \infty$ , on a  $q^{\frac{Rt}{M}} = 0$  : donc on aura dans ce cas, comme auparavant, la même vitesse  $u = \frac{\pi}{R}$  \*.

\* Nous avons traduit littéralement ce *Corollaire*, quoiqu'il doive paroître au moins étrange. La quantité  $\frac{\pi - Ru}{\pi - RV}$  étant, dit l'Auteur, de l'espece des quantités fractionnaires,  $q$  sera une quantité de la même espece. Cette conséquence est évidemment fautive. L'espece de la quantité  $q$  est déterminée, & ne dépend nullement de celle de  $\frac{\pi - Ru}{\pi - RV}$  :  $q$  est le nombre dont le logarithme hyperbolique est l'unité. Ce nombre est connu, & est à fort peu près  $= 2,7182818$ , comme le savent tous les Géometres. Or, ce nombre élevé à la puissance dont l'exposant est  $\frac{Rt}{M}$ ,  $R$  &  $M$  désignant des quantités constantes & finies, &  $t$  une quantité infinie, loin de devenir  $= 0$ , devient au contraire infini.  $\frac{\pi - Ru}{\pi - RV}$  est toujours dans le cas présent une quantité fractionnaire, puisque dans la vitesse décroissante,  $u$  est moindre que  $V$ , & que le terme  $Ru$  des résistances est plus grand que la puissance  $\frac{Rt}{M}$  (793) : mais cela prouve seulement que  $q^{\frac{Rt}{M}}$  est une fraction, ce qui est évident, puisque  $t$  est négatif. Or, lorsque le corps a atteint la plus petite vitesse,  $t = -\infty$  (799), & alors  $q^{\frac{Rt}{M}} = \frac{1}{q^{\frac{Rt}{M}}} = 0$ . Cette expression  $q^{\frac{Rt}{M}} = 0$ , que l'Auteur donne comme générale, étant appliquée au cas de la vitesse décroissante (801), donne très-bien la plus petite vitesse  $= \frac{\pi}{R}$ ; mais s'il eût voulu appliquer la même expression au cas de la vitesse croissante, il se fût trouvé bien embarrassé, & n'auroit pu que soupçonner quelque erreur dans ses calculs. Il l'eût bientôt découverte dans le *Corollaire VII*, comme nous l'avons fait remarquer dans la note qui l'accompagne. Voici comment nous voudrions rétablir le *Corollaire X*, en raisonnant toujours d'après les principes de l'Auteur.

« La quantité  $\frac{\pi - Ru}{\pi - RV}$  étant de l'espece des quantités fractionnaires,  $q^{\frac{Rt}{M}}$  sera une quantité de la même espece. Par conséquent, lorsque  $t = -\infty$ , on a  $q^{\frac{Rt}{M}} = 0$ . Donc on aura dans ce cas, comme auparavant, la même vitesse  $u = \frac{\pi}{R}$ .

L'expression  $q^{\frac{Rt}{M}} = 0$ , que l'Auteur donne comme générale, puisqu'il dit que  $q$  est fractionnaire &  $t = +\infty$ , ne convient point au cas de la vitesse croissante; au contraire,

## COROLLAIRE XI.

(803.) Si dans la valeur  $\frac{v}{R}$  de la plus grande vitesse qu'on a trouvée en négligeant la dénivellation, on substitue les valeurs de  $\pi = Nf^2 gh$ , & de  $R = N(f^2 + gh)(g - h)$ , cette plus grande vitesse sera  $= \frac{f^2 gh}{(f^2 + gh)(g - h)}$ . Cette quantité est toujours plus grande que la plus grande vitesse  $h$  qu'on trouve en ayant égard à la dénivellation, à moins qu'on n'ait  $f^2 < g(g - h)$ .

## COROLLAIRE XII.

(804.) Le cas dans lequel la plus grande vitesse, en tenant compte de la dénivellation, est égale à la plus grande vitesse qui a lieu en la négligeant, est celui dans lequel on a  $f^2 = g(g - h)$ . Si l'on substitue cette valeur de  $f^2$  dans le troisième terme de l'équation supposée, Art. 792, qui est  $= u^2(-f^2 + (g - h)^2 + gh)$ , ce terme se réduira à  $h^2 u^2$ , & sera par conséquent positif. Donc la plus grande vitesse  $h$  ne peut être plus grande que  $\frac{v}{R}$ , à moins que la quantité  $\mp Q$  ne soit positive, ou, ce qui revient au même, que la partie choquante du corps ne soit pas beaucoup plus aiguë que la partie choquée. (Voyez les Notes des Art. 667 & 792.).

## COROLLAIRE XIII.

(805.) Si nous supposons  $\frac{f^2 gh}{(f^2 + gh)(g - h)} = h + \theta$ ,  $\theta$  exprimant la différence entre les deux plus grandes vitesses, c'est-à-dire, si  $\theta = \frac{v}{R} - h$ , cette différence  $\theta$  sera  $= \frac{f^2 gh}{(f^2 + gh)(g - h)} - h = \frac{h^2(f^2 - g(g - h))}{(f^2 + gh)(g - h)}$ .

## SCOLIE I.

(806.) Nous avons assuré dans la Proposition ci-dessus que  $f^2 - (g - h)u + u^2$  contient deux racines imaginaires; cependant

---

dans ce cas, cette quantité est infinie. Aussi en faisant  $q \frac{Rr}{M} = \infty$ , dans la formule de la vitesse croissante, on trouve la plus grande vitesse  $= \frac{v}{R}$  comme cela doit être. En général, il faut observer que dans le cas de la vitesse décroissante, le calcul donne toujours pour  $t$  une quantité négative: puisque (799)  $t = \frac{M}{R}$  multiplié par le logarithme de la fraction  $\frac{\pi - Ru}{\pi - Rv}$ ; logarithme qui est négatif, comme chacun le sçait.

cette



cette quantité peut en contenir deux réelles, si l'on a  $\frac{1}{2}(g-h)^2 > f^2$ ; mais, pour que cela arrive, il est nécessaire que le troisième terme  $u^2(-f^2 + (g-h)^2 + gh)$  soit excessivement positif, ou que la partie choquante du corps soit excessivement aiguë, en comparaison de la partie choquée; ce qui ne convient pas dans la pratique. Voyez les Notes des Art. 667 & 792.

SCOLIE II.

(807.) Pour faciliter le calcul, nous avons supposé, dans la Proposition, que la puissance étoit placée au centre de gravité, & que le centre des résistances coïncidoit avec celui de gravité; mais cette supposition est impossible, à moins que le centre de gravité ne suive les variations du centre des résistances; variations qui sont très-réelles, comme on le verra par la suite, & comme on peut facilement le présumer dès-à-présent, en considérant seulement combien varient les résistances qui résultent de la dénivellation. Cependant, lorsque ces résistances ne seront pas excessives, ou que le corps n'aura pas une inclinaison assez considérable pour que les deux centres se séparent, on pourra avec sûreté négliger la différence qui en résulte.

SCOLIE III.

(808.) Quoiqu'on ait fait voir (796.) que le temps dont un corps a besoin pour acquérir sa plus grande, ou sa moindre, vitesse, est infini, cependant il ne laisse pas, pour cela, de l'acquérir presque toute dans un temps très-court. Car soit  $T$  le temps nécessaire pour acquérir cette vitesse depuis le repos, &  $t$  celui qui est nécessaire pour l'acquérir, en commençant à se mouvoir avec la vitesse primitive  $V$ : on aura  $T = \frac{M}{R} \log\left(\frac{\tau}{\tau - Ru}\right)$ , &  $t = \frac{M}{R} \log\left(\frac{\tau - RV}{\tau - Ru}\right)$ . Donc le temps qu'il faut au corps pour acquérir la vitesse  $V$ , sera . . . .  $T - t = \frac{M}{R} \log\left(\frac{\tau}{\tau - Ru}\right) - \frac{M}{R} \log\left(\frac{\tau - RV}{\tau - Ru}\right) = \frac{M}{R} \log\left(\frac{\tau}{\tau - RV}\right)$ . Supposons maintenant que  $V$  soit une vitesse un peu moindre que la plus grande vitesse  $\frac{\tau}{R}$ ; soit, par exemple,  $V = \frac{\tau}{R} - \frac{\tau}{100R} = \frac{\tau}{R}\left(1 - \frac{1}{100}\right)$ , on aura  $T - t = \frac{M}{R} \log\left(\frac{\tau}{\tau - \tau\left(1 - \frac{1}{100}\right)}\right) = \frac{M}{R} \log 100 = \frac{M}{R}(4,6)$ : de sorte que si  $M = R$ , on aura  $T - t = 4'' 36'''$ ; c'est le temps qu'emploiera le corps, depuis le repos, pour acquérir une vitesse qui n'est moindre que la plus grande que de  $\frac{1}{100}$ . Si l'on a  $M = 2R$ , le temps

sera double ; il sera triple , si  $M = 3R$  , & ainsi de suite : de sorte que si  $M$  étoit cent fois plus grand que  $R$  , le temps ne seroit que de  $460''$  , ou  $7' 40''$  . Pour un parallépipède rectangle qui flotte , ayant sa base parallèle à l'horison , on a  $M = mbae$  ,  $e$  exprimant la longueur du parallépipède , &  $R = \frac{1}{2} mba^{\frac{1}{2}}$  ( 642. ) : donc  $\frac{M}{R} = \frac{3e}{a^{\frac{1}{2}}}$  ,

&  $T - t = \frac{3e}{a^{\frac{1}{2}}} ( 4'' 36''' )$  . Si donc on avoit  $a = 1$  , &  $e = 20$  , le

temps  $T - t$  que le parallépipède emploïroit à acquérir une vitesse moindre seulement de  $\frac{1}{100}$  que la plus grande , seroit  $= 4' 36''$  . D'où l'on voit que , dans très-peu de temps , les corps acquierent une vitesse qu'on peut supposer sans erreur sensible , égale à la plus grande . On dira la même chose de l'expression  $D \log \left( \frac{h-V}{h-u} \right)$  , qui donne le temps infini , dans le cas où l'on tient compte de la dénivellation .

### PROPOSITION LXI.

( 809. ) *Trouver la relation entre la vitesse & l'espace que parcourt un corps flottant , poussé par une puissance dont la direction est horizontale , & qui est placée dans le centre des résistances , en supposant que ce centre coïncide avec celui de gravité.*

On a , par la Proposition précédente ( 792. ) ,  $dt = \frac{Mdu}{-Ru - Qu^2 - Nu^4}$  , & par l'Art. 29 ,  $dt = \frac{de}{u}$  ,  $e$  exprimant l'espace parcouru . Cette valeur de  $dt$  étant donc substituée , donnera  $de = \frac{Mudu}{-Ru - Qu^2 - Nu^4}$  , l'on aura donc aussi , comme dans la Proposition précédente , . . . . .  
 $de = \frac{(A + Bu) du}{f^2 - (g-h)u + u^2} + \frac{Cdu}{g+u} + \frac{Ddu}{h-u}$  ;  $D$  étant  $= \frac{Mh}{N(g+h)(2h^2 - gh + f^2)}$  ;  
 $C = \frac{-Mg}{N(g+h)(2g^2 - gh + f^2)}$  \* ;  $B = D - C$  ; &  $A = C(2g-h) - D(g-2h)$  ;  
d'où l'on tirera , en intégrant , ( Voyez la Note de l'Article 792. )  $e =$   
 $\frac{A + \frac{1}{2}B(g-h)}{f^2 - \frac{1}{2}(g-h)u} \left( \text{Arc tang} \left( u - \frac{1}{2}(g-h) \right) - \text{Arc tang} \left( V - \frac{1}{2}(g-h) \right) \right) +$   
 $\frac{1}{2} B \log \left( \frac{f^2 - (g-h)u + u^2}{f^2 - (g-h)V + V^2} \right) + C \log \left( \frac{g+u}{g+V} \right) + D \log \left( \frac{h-V}{h-u} \right)$  .

### COROLLAIRE I.

( 810. ) Les intégrales avec lesquelles on trouve la valeur de l'espace parcouru  $e$  , sont donc les mêmes que celles avec lesquelles on

---

\* Les valeurs de  $D$  & de  $C$  doivent être telles qu'on les voit ici ; elles sont très-fautives dans l'original.

trouve la valeur du temps  $t$ , dans lequel il est parcouru ; elles ne diffèrent que par les coefficients constants  $A, B, C, D$  \*.

COROLLAIRE II.

(811.) Le corps ne pourra donc acquérir sa plus grande, ou sa moindre, vitesse, qu'après avoir parcouru un espace infini.

COROLLAIRE III.

(812.) Si le corps avoit ses deux moitiés, choquante & choquée, égales & semblables, & si l'on négligeoit l'effet de la dénivellation exprimé par  $Nu^2$ , on auroit  $de = \frac{Mu du}{\pi - Ru}$ , & par conséquent

$$e = \frac{M}{R^2} \left( R(V-u) + \pi \log \left( \frac{\pi - RV}{\pi - Ru} \right) \right) **.$$

COROLLAIRE IV.

(813.) Si la marche du corps commençoit depuis le repos pour parcourir l'espace  $e$ , on auroit  $V=0$ ; donc alors  $e = \frac{M}{R^2} \left( -Ru + \pi \log \left( \frac{\pi}{\pi - Ru} \right) \right)$ .

COROLLAIRE V.

(814.) Si nous substituons à la place de  $u$  la valeur  $\frac{\pi}{R} \left( 1 - \frac{1}{100} \right)$ , nous aurons  $e = \frac{M}{R^2} \left( -\pi \left( 1 - \frac{1}{100} \right) + \pi (4,6) \right) = \frac{M}{R^2} (3,61)$ .

COROLLAIRE VI.

(815.) L'espace parcouru fera donc en raison directe de la puissance & de la masse, & en raison inverse doublée de la constante  $R$  qui multiplie les résistances.

\* L'Auteur dit qu'elles ne diffèrent que par les trois coefficients constants  $A, B$  &  $C$ ; mais cette conséquence est une suite de la faute de calcul que nous venons de faire remarquer.

\*\* Pour trouver cette intégrale, il faut employer une méthode analogue à celle que nous avons développée dans la note de l'Art. 792. Soit  $\frac{Mu du}{\pi - Ru} = Adu + \frac{Bdu}{\pi - Ru}$ . En réduisant le second

membre en fraction, divisant par  $du$ , supprimant le dénominateur commun, & passant tous les termes d'un côté, on aura  $\pi A + B - RAu - Mu = 0$ . Cette équation devant avoir lieu indépendamment de toute valeur de  $u$ , on aura  $\pi A + B = 0$ , &  $-RA - M = 0$ , d'où l'on tire

$A = -\frac{M}{R}$ , &  $B = \frac{\pi M}{R}$ . Substituant ces quantités, on aura  $\frac{Mu du}{\pi - Ru}$ , ou  $de = -\frac{M}{R} du + \dots$

$\frac{\pi M}{R} \cdot \frac{du}{\pi - Ru}$ , ou  $= -\frac{M}{R} du + \frac{\pi M}{R^2} \left( \frac{-Rdu}{\pi - Ru} \right)$ ; quantité dont le premier terme s'intègre exactement, & dont le second s'intègre par les logarithmes. Intégrant donc, on aura . . . . .

$e = -\frac{M}{R} u - \frac{M\pi}{R^2} \log(\pi - Ru) + K$ . Or cette intégrale doit être zéro au commencement de

l'action, temps auquel la vitesse  $u$  est égale à la vitesse initiale  $V$ . Donc  $K = \frac{M}{R} V + \frac{\pi M}{R^2} \log(\pi - RV)$

& par conséquent  $e = \frac{M}{R^2} \left( R(V-u) + \pi \log \left( \frac{\pi - RV}{\pi - Ru} \right) \right)$ .

(816.) Trouver la vitesse des Lames.

FIG. 73.

La puissance qui agit dans les Lames, est la gravité de la lame même. Si une partie de la superficie d'un fluide s'élève par quelque cause que ce soit, après qu'elle a acquis sa plus grande élévation, sa gravité l'oblige de descendre, & lui fait prendre une disposition & une figure vers le bas, qui est égale à celle qu'elle avoit prise vers le haut; puisque l'action & la réaction sont égales; c'est-à-dire, qu'elle forme au-dessous de la superficie du fluide un enfoncement dont la figure est absolument la même que celle de l'élévation: d'où il s'ensuit que dans les Lames *ABCDEFGH*, la partie *ABC* qui s'élève au-dessus du niveau *AG*, est égale & semblable à la partie *CDE*, celle-ci à *EFG*, & ainsi des autres. Le mouvement de la lame consiste donc en ce que le point *D* s'élève en *H*, auquel cas on dit que la lame a parcouru l'espace de *B* en *H*, ou de *I* en *D*; & cette élévation dépend du poids de la colonne *BI*, qui doit mettre en mouvement la masse *BID*. Soit donc la hauteur  $BI = a$ ; la moitié *ID* de l'amplitude de la lame  $= b$ ; la partie dont cette lame est déjà abaissée; c'est-à-dire,  $BK = DL = x$ ; *t* le temps, & *u* la vitesse des points *K* ou *L*. Cela posé, nous aurons (19 & 47.)  $32(a - 2x) dt = (a + b) du$ , & en substituant à la place de *dt* sa valeur  $\frac{dx}{u}$ ,  $32(a - 2x) dx = (a + b) u du$ , d'où l'on tirera, en intégrant,  $64(ax - x^2) = (a + b) u^2$ , ou  $u = \frac{dx}{dt} = \frac{8(x - x^2)^{\frac{1}{2}}}{(a + b)^{\frac{1}{2}}}$ . Cette dernière équation donne  $dt = \frac{(a + b)^{\frac{1}{2}} dx}{8(x - x^2)^{\frac{1}{2}}}$ ,

& en intégrant,  $t = \frac{(a + b)^{\frac{1}{2}}}{8 \cdot \frac{1}{2}} \text{Arc } BM^*$ , *BMI* étant un demi-cercle décrit sur le diamètre  $BI = a$ . Lorsque le point *K* s'abaisse en *I*, & que le point *L* s'élève en *H*, l'Arc *BM* devient tout le demi-cercle *BMI*, & dans ce cas le rapport  $\frac{\text{Arc } MB}{\frac{1}{2}a}$  est celui de la demi-circonférence au rayon. Ce rapport étant donc représenté par *c*, on aura  $\frac{1}{8}(a + b)^{\frac{1}{2}} c$ , pour l'expression de tout le temps dans le-

\* En mettant la valeur de *dt* sous cette forme  $\frac{(a + b)^{\frac{1}{2}}}{8 \cdot \frac{1}{2}} \cdot \frac{\frac{1}{2} dx}{(ax - x^2)^{\frac{1}{2}}}$ , on voit que le second facteur est l'élément d'un Arc de cercle dont *a* est le diamètre, & *x* le sinus versé. (Voyez la première Note de l'Art. 365.).

quel le point  $B$  s'abaisse en  $I$ , & dans lequel le point  $B$  s'élève en  $H$ , ou pour celui dans lequel  $B$  passe en  $H$ . Ce temps est le même que celui qu'un pendule de la longueur  $\frac{a+b}{2}$  emploie à faire une oscillation (369.). Ce temps  $\frac{1}{2}(a+b)^{\frac{1}{2}}c$ , est à une seconde, comme la longueur, ou l'espace  $ID=b$  que la Lame parcourt dans ce temps, est à  $\frac{8b}{(a+b)^{\frac{1}{2}}c}$ ; espace que parcourra la Lame dans une seconde de temps, & qui indique par conséquent sa véritable vitesse (28.).

C O R O L L A I R E I.

(817.) Le temps  $\frac{1}{2}(a+b)^{\frac{1}{2}}c$ , est à un autre temps quelconque  $\frac{(a+b)^{\frac{1}{2}}}{8. \frac{1}{2}a}$  Arc  $BM$ , que le point  $B$  emploie à passer de  $B$  en  $N$ , comme l'espace  $b$  que parcourt la Lame pendant ce temps, est à l'espace  $BN = \frac{b. \text{Arc } BM}{c. \frac{1}{2}a}$ ; de sorte que si nous faisons  $BN=y$ , nous aurons  $y = \frac{b. \text{Arc } BM}{c. \frac{1}{2}a}$ ; équation de la Lame, ou de la courbe  $BOC$ , qui est une espece de cycloïde.

S C O L E M E I.

(818.) La relation entre  $a$  &  $b$  est différente dans les Lames, selon qu'elles vont en augmentant, ou en diminuant. La force du vent fait toujours augmenter les premières, & le rapport  $\frac{a}{b}$  est plus grand que dans les secondes, qui sont celles qui subsistent après que le vent a diminué, ou qu'il a cessé entièrement\*. Dans ces dernières Lames la quantité  $b$  peut être beaucoup de fois plus grande que  $a$ ; parce que  $b$  demeurant constante,  $a$  diminue continuellement jusqu'à devenir égale à zéro. Si, dans les premières Lames, ou dans celles qui sont parvenues à tout l'accroissement possible, à l'égard du vent qui les occasionne, on suppose que le mouvement du point  $B$  vers  $H$ , se réduise à l'application continuelle, ou à la rotation, du cercle  $BMt$  sur la droite  $ID$ , nous aurons  $PC = \frac{1}{2}PI = \frac{1}{2}ac$  (365, Note 1<sup>re</sup>), &  $ID=b=a+\frac{1}{2}ac = a(1+\frac{1}{2}c)$ . Le plus grand rapport  $\frac{a}{b}$  sera donc, dans cette

\* Les Marins Espagnols appellent *Picadas*, ou *Olas Picadas*, les Lames qui vont en augmentant, par l'augmentation de la vitesse du vent; & ils nomment *Olas de Leva*, ou *Mares de Leva*, celles qui subsistent après que le vent qui les a produites est diminué, ou même après qu'il s'est entièrement calmé. Il est visible que ces dernières sont de la seconde espece, & vont toujours en diminuant.



supposition,  $\frac{a}{a(1+\frac{1}{2}c)} = \frac{1}{1+\frac{1}{2}c} = \frac{1}{2,57}$  : tous les autres rapports seront moindres, & iront en diminuant jusqu'à l'infini, dans toutes les autres Lames.

## S C O L I E I I.

(819.) *Newton*, dans sa *Philosophie Naturelle*, Liv. II, Proposition XLVI, néglige la valeur de  $a$ ; or, en négligeant d'avoir égard à cette quantité, la vitesse de la Lame est  $= \frac{8b^2}{c}$ , & suit la raison des racines quarrées de ses amplitudes, comme le dit cet illustre Auteur.

---

## CHAPITRE X.

*Des Moments que les corps éprouvent dans leur mouvement progressif horisontal.*

## P R O P O S I T I O N L X I I I.

(820.) **T**ROUVER les moments qu'éprouve un Corps qui se meut horizontalement dans un Fluide.

La résistance est une action, ou force, par laquelle le Fluide agit sur le corps; on peut par conséquent la regarder comme une puissance. Donc si l'on multiplie les différentes actions, ou résistances, que le Fluide exerce sur chaque différencielle de la surface du corps, suivant des directions perpendiculaires aux plans qui, passant par ces différencielles, coïncident avec l'axe de rotation; si l'on multiplie, dis je, ces différentes actions par leurs distances à ce même axe, la somme des produits sera celle des moments.

## S C O L I E.

(821.) Les moments peuvent être considérés, ou peuvent être calculés, par rapport à trois axes, deux horisontaux perpendiculaires entre eux, & le troisieme vertical; les deux premiers peuvent même être pris arbitrairement. Nous nous bornerons cependant dans nos recherches à trouver les moments qui ont lieu à l'égard d'un axe horisontal perpendiculaire à la direction du mouvement, parce que, quelle que puisse être cette direction, on peut toujours la décomposer en deux autres perpendiculaires à deux axes donnés.

## PROPOSITION LXIV.

(822.) Trouver les moments qu'éprouve un corps flottant quelconque qui se meut horizontalement dans un Fluide immobile.

Soit divisé la surface du corps, par des plans horizontaux & verticaux, en petits quadrilateres sensiblement plans; & soit calculé la force qui agit sur chacun dans une direction perpendiculaire au plan qui, passant par le même petit quadrilatere, coïncide avec l'axe horizontal de rotation. Multipliant ensuite cette force par la distance du petit quadrilatere à l'axe, le produit sera le moment qu'éprouve ce petit quadrilatere. Sommant donc tous les moments qui proviennent de tous les petits quadrilateres, on aura celui qu'éprouve tout le corps.

La force horizontale qui agit sur un petit quadrilatere a été trouvée (624.)  $= mc(Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2a \sin \theta^2)$  : donc (613.) celle qu'il éprouve dans une direction perpendiculaire au plan qui, passant par le même petit quadrilatere, coïncide avec l'axe, sera  $= \frac{mb \sin x}{\sin \theta} (Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2a \sin \theta^2)$  :  $x$  exprimant le complément de l'angle que forme le petit quadrilatere avec le plan qui, passant par ce quadrilatere, coïncide avec l'axe\* ;  $u$  étant la vitesse horizontale, &  $\theta$  l'angle que forme le petit quadrilatere avec la direction du mouvement. Multipliant cette force par  $r$ , distance du petit quadrilatere à l'axe, le moment qu'il éprouvera, sera exprimé par . . . . .

$$\frac{mbr \sin x}{\sin \theta} (Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2a \sin \theta^2).$$

## COROLLAIRE I.

(823.) Les moments qu'éprouvent les petits quadrilateres, & qui sont produits par les deux dénivellations, seront (625.)  $= \frac{mbr \sin x}{\sin \theta} (Da - \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2a \sin \theta^2)$ , & tous les deux sont positifs\*\*. Donc, pour avoir égard à la dénivellation

\* L'angle  $x$  que la direction suivant laquelle on a décomposé la force, forme avec le petit quadrilatere sur lequel elle agit (571.), est le complément de celui que forme le petit quadrilatere, avec le plan qui, passant par ce quadrilatere, coïncide avec l'axe; car la direction de la force faisant un angle droit avec ce dernier plan (820.), les deux autres angles ne doivent valoir ensemble qu'un angle droit. Donc, &c.

\*\* Car si, par exemple, l'augmentation de force, dans la partie choquante, qui provient de la dénivellation, tend à faire tourner le corps, en lui élevant son extrémité choquante; il est évident

du Fluide , il faudra les ajouter à ceux qu'on a déterminés ci-dessus.

### COROLLAIRE I.

(824.) En décomposant les forces, & par conséquent les moments relatifs à un axe horizontal, on peut les distinguer en moments horizontaux & en moments verticaux. Les moments horizontaux seront le produit des forces horizontales qui agissent sur les petits quadrilatères, par leur distance verticale au plan horizontal qui passe par le centre de gravité; & les moments verticaux seront le produit des forces verticales, qui agissent sur les mêmes petits quadrilatères, par leur distance horizontale au plan vertical qui passe par le centre de gravité.

### COROLLAIRE II.

(825.) En décomposant de même les forces, & par conséquent les moments qui en résultent relativement à un axe vertical, on peut réduire ces moments à deux autres, avec des directions perpendiculaires entre elles, & toutes deux par rapport au même axe.

### COROLLAIRE IV.

(826.) Si le plan vertical coïncidant avec l'une de ces directions, coupoit le corps en deux parties égales & semblables, les moments qui résulteroient par rapport à cette direction, se détruiraient réciproquement, parce que les moments positifs d'un côté se trouveroient égaux aux moments négatifs de l'autre.

### PROPOSITION LXV.

(827.) *Trouver les moments relatifs à un axe vertical, qu'éprouve un corps flottant quelconque, qui se meut horizontalement dans une direction perpendiculaire au plan vertical qui partage le corps en deux parties égales & semblables.*

La force horizontale qui agit sur un petit quadrilatère quelconque, ou sur une des différencio-différencielles, dans lesquelles on

---

que la diminution de force dans la partie choquée, qui provient de la même cause, tend à abaisser l'extrémité choquée; puisque le moment de la force qui agit sur la partie choquée, est négatif, & que la diminution d'une quantité négative produit le même effet que l'augmentation d'une quantité positive. L'extrémité choquante s'élèvera donc encore, en vertu de la dénivellation, dans la partie choquée: donc les moments qui proviennent des deux dénivellations sont conspirants, c'est-à-dire, sont tous deux positifs. On raisonnera de même pour tous les autres cas.

divise

divise la surface du corps, est (624.) = . . . . .  
 $mc(Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ ; ou, en  
 substituant  $x$  pour  $D$ , &  $dx$  pour  $a$ , en supposant que  $x$  désigne la  
 distance verticale du petit quadrilatere à la superficie du Fluide, ou  
 la profondeur à laquelle il est enfoncé dans le Fluide, &  $dx$  la  
 hauteur de ce petit quadrilatere; cette expression deviendra =  
 $mcdx(x^{\frac{3}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)$ , (626 & 627): ou bien parce qu'on suppose la  
 partie choquante du corps égale & semblable à la partie choquée,  
 la résistance des deux petits quadrilateres correspondants sera (655.)  
 $= \frac{1}{2}mcu x^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta$ . Si donc  $y$  désigne la distance horifontale de  
 l'axe à la ligne qui joint les deux petits quadrilateres, le moment  
 qu'ils éprouveront sera  $= \frac{1}{2}mcu y x^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta$ ; quantité dont l'intégrale  
 $\frac{1}{2}mufcy x^{\frac{3}{2}} dx \sin \theta$  exprimera le moment qu'éprouve tout le corps.

C O R O L L A I R E.

(828.) Les momens qu'éprouvent les petits quadrilateres, & qui  
 proviennent des deux dénivellations, seront  $= mcy dx (x^{\frac{3}{2}} - \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ .

D É F I N I T I O N I I I.

(829.) On appellè *Stabilité* les moments qu'éprouve un corps  
 à l'égard d'un axe horifontal; parce que ce sont ces moments qui  
 agissent pour maintenir le corps dans l'état où il se trouvoit auparavant.

P R O P O S I T I O N L X V I.

(830.) *Trouver la Stabilité d'un corps flottant quelconque, ou les  
 moments qu'il éprouve, lorsqu'il se meut horifontalement dans une di-  
 rection perpendiculaire à l'axe horifontal de rotation.*

La force horifontale qui agit sur un petit quadrilatere quelcon-  
 que, est, par ce qu'on vient de voir,  $= mcdx(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ . Sup-  
 posons maintenant que  $k$  représente la profondeur verticale à laquelle  
 le centre de gravité du corps est abaissé au-dessous de la superficie du  
 Fluide, il est clair que  $k - x$  sera la distance verticale du même centre  
 de gravité au plan horifontal qui passe par le petit quadrilatere \*. Donc  
 $mcdx(k - x)(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$  sera l'expression du moment horifontal  
 qu'éprouvera ce petit quadrilatere. Pareillement si l'on nomme  $y$

\* Cette expression paroît supposer  $k$  plus grand que  $x$ , ou que le petit quadrilatere est  
 plus proche de la superficie du Fluide que le centre de gravité du corps; mais elle n'en  
 convient pas moins au cas, où il en seroit plus éloigné; car alors  $k - x$  est négatif, ce  
 qui est concevable, puisque le moment horifontal doit aussi l'être.

l'ordonnée du corps, ou la distance horifontale du petit quadrilatre au plan vertical qui coïncide avec l'axe de rotation, on aura  $mcydy(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4}u \sin \theta)^2$  pour l'expression de la force verticale qui agit sur ce quadrilatre (556.), & par conséquent son moment vertical sera =  $mcydy(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4}u \sin \theta)^2$ : donc la totalité des moments qu'éprouvera le corps sera =  $mfcydy(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4}u \sin \theta)^2 + mfc dx(k-x)(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{4}u \sin \theta)^2$ .

## COROLLAIRE I.

(831.) Les moments qui résultent des dénivellations seront par conséquent  $mfcydy(x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{4}u \sin \theta)^2 + mfc dx(k \pm x)(x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{4}u \sin \theta)^2$ , le signe + ayant lieu pour la partie choquante, & le signe — pour la partie choquée \*.

## COROLLAIRE II.

(832.) Si le plan vertical qui coïncide avec l'axe, partage le corps en deux moitiés égales & semblables, la somme des moments de deux petits quadrilateres correspondants dans l'une & l'autre moitié sera =  $\frac{1}{2}mfcux^{\frac{1}{2}}ydy \sin \theta + \frac{1}{2}mfcu(k-x)x^{\frac{1}{2}}dx \sin \theta$ .

## COROLLAIRE III.

(833.) Si  $y$  exprime l'ordonnée de la partie choquante, &  $Y$  celle de la partie choquée; les moments de cette dernière étant négatifs, on aura l'expression suivante pour les moments qu'éprouve le corps;  $mcydy(x^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{4}u \sin \theta)^2 - mcYdY(x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{4}u \sin \theta)^2 \dots \dots \dots + mcdx(k-x)(\frac{1}{4}x^{\frac{1}{2}}u(\sin \theta + \sin \theta)) + \frac{1}{4}u^2(\sin \theta^2 - \sin \theta^2)$ ,  $\theta$  &  $\theta$  exprimant les angles que forment les petits quadrilateres avec la direction du mouvement, tant dans la partie choquante que dans la partie choquée.

## COROLLAIRE IV.

(834.) Si l'on a  $u=0$ , ou si le corps n'a point de mouvement horifontal, les moments se réduiront aux seuls moments verticaux  $\int mcyxdy - \int mcYxdY = \int mcx(ydy - YdY)$ .

---

\* Il est essentiel de se rappeler ici que la quantité  $x$  est seulement relative à la hauteur de la dénivellation, & =  $\frac{1}{4}u^2 \sin \theta^2$ , (594.); ainsi cette lettre n'exprime point la même grandeur que dans l'expression des moments du corps qui proviennent des résistances. On appliquera cette remarque aux Articles 823 & 828.



## COROLLAIRE V.

(835.) La quantité  $mfcx(ydy - YdY)$ , est égale au produit du poids de tout le corps, par la distance horizontale du centre de gravité à la verticale qui passe par le centre du volume \*. Donc si nous appellons  $P$  le poids de tout le corps, &  $h$  la distance horizontale du centre de gravité à la verticale qui passe par celui du volume, on aura  $mfcx(ydy - YdY) = hP$ .

PLANC. III.

## COROLLAIRE VI.

(836.) Ces moments verticaux  $mfcx(ydy - YdY) = hP$  peuvent être positifs, ou négatifs, selon que  $fcxydy$  sera plus grand, ou plus petit que  $fcxYdY$ ; ou selon que la verticale qui passe par le centre du volume, passera entre le centre de gravité & la partie choquante, ou entre ce même centre & la partie choquée.

## COROLLAIRE VII.

(837.) Si donc on avoit  $fcxydy = fcxYdY$ , les moments verticaux seroient zéro.

## COROLLAIRE VIII.

(838.) Dans les corps formés par la révolution d'un plan quelconque autour d'un axe horizontal  $H$ , la verticale  $QH$ , qui passe par le centre du volume, passe aussi par ce même axe : donc, en nommant  $K$  la distance  $HO$  du centre de volume au centre de gravité  $O$ , &  $\Delta$  l'angle  $QHO$ , la distance de  $O$  à la verticale  $QH$  sera  $= h = K \sin \Delta$ , &  $hP = KP \sin \Delta$ .

FIG. 6a.

## COROLLAIRE IX.

(839.) Dans les corps qui ne sont point formés par la révolution d'un plan quelconque autour d'un axe horizontal, on ne laissera pas d'avoir  $hP = KP \sin \Delta$ ; mais  $K$  sera variable suivant les différentes inclinaisons  $\Delta$  que peut prendre le corps.

## COROLLAIRE X.

(840.) Si le centre de volume  $H$  étoit plus bas que le centre

---

\* Car le moment qui résulte de la somme des moments verticaux, ou le moment vertical total, est égal à la résultante des forces verticales, ou à la force verticale totale, multipliée par la distance horizontale de sa direction à la verticale qui passe par le centre de gravité du corps. Or la force verticale totale est (561.) égale au poids du volume de fluide que le corps déplace, ou (562.) égale au poids de tout le corps; & elle passe par le centre du volume déplacé : donc, &c.

de gravité,  $K$  seroit alors négatif, & par conséquent le moment  $KP \sin \Delta$  le seroit aussi.

## S C O L I E.

(841.) Il est nécessaire de ne pas perdre de vue, que les moments qui proviennent du poids du corps doivent être pris dans leur entier, parce que le poids est réel & positif; ils diffèrent par conséquent des moments qui proviennent des résistances, parce que celles-ci doivent être réduites aux deux tiers (644.). Ainsi, dans le cas où il sera question de combiner ces moments les uns avec les autres, on aura attention de réduire aux deux tiers toute quantité qui sera multipliée par la vitesse  $u$ .

## P R O P O S I T I O N L X V I I.

(842.) Trouver en général le moment qu'éprouve un corps quelconque qui est sans mouvement, & est composé de deux moitiés égales & semblables, séparées l'une de l'autre par un plan qui coïncide avec l'axe horizontal.

FIG. 74.

Soit  $ABD$  le corps composé de deux moitiés égales & semblables  $ABE$ ,  $DBE$ ; &  $C$  son centre de gravité. Soit de plus  $BCE$  perpendiculaire à la droite  $AD$ , cette ligne  $AD$  étant supposée coïncider avec la superficie du Fluide, lorsque le corps est droit, ou que la ligne  $BCE$  est verticale. Supposons maintenant que le corps soit dans une situation inclinée,  $GL$  étant la superficie du Fluide; & soit tiré les verticales  $MC$ ,  $FN$ , la première passant par le centre de gravité  $C$ , & la seconde par le centre  $F$ , qui est celui du volume du corps, lorsqu'il se trouve dans une situation droite. Cela posé, faisant  $AD = e$ ,  $CE = k$ ,  $CF = \pm H$ , & l'angle de l'inclinaison  $MCE = CFN = LED = \Delta$ ; l'horizontale  $CN$  sera  $= H \sin \Delta$ ;  $EM = k \sin \Delta$ ; & l'aire du triangle  $DEL$ , ou  $AEG$ , sera  $= \frac{1}{2} e^2 \sin \Delta$ \*,  $DL$ , ou  $AG$  étant sensiblement des lignes droites. Le moment qu'éprouvera toute la partie  $ABD$  du corps, le poids de cette partie étant  $P$ , sera  $\pm CN.P = \pm HP \sin \Delta$ ; & celui qu'éprouvera le triangle  $LED$  sera  $= m(\frac{1}{2} EL + EM) \frac{1}{2} e^2 \sin \Delta =$

\* Car, en abaissant la perpendiculaire  $DS$  sur la ligne  $EL$ , on aura  $1 : ED :: \sin LED : DS$ , ou  $1 : \frac{1}{2} e :: \sin \Delta : DS = \frac{1}{2} e \sin \Delta$ . Donc le triangle  $DEL = \frac{EL \cdot DS}{2} = \frac{\frac{1}{2} e \cdot \frac{1}{2} e \sin \Delta}{2} = \frac{1}{8} e^2 \sin \Delta$ . Dans les inclinaisons infiniment petites, le point  $S$  est sensiblement confondu avec le point  $L$ .

Ch. X. DES MOMENTS DES CORPS MUS HORIZONTAL. 333

$m(\frac{1}{3}c + k \sin \Delta) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta$  \* ; enfin celui qu'éprouvera le triangle  $AEG$  sera  $= m(\frac{1}{3}EG - EM) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta = m(\frac{1}{3}c - k \sin \Delta) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta$ . Ainsi la somme de tous les moments qu'éprouvent les triangles tels que  $LED$  dans toute la longueur du corps, sera  $= \frac{m}{8} \int c^2 \sin \Delta (\frac{1}{3}c + k \sin \Delta)$  : & la somme de tous ceux qui correspondent aux triangles tels que  $AEG$ , sera  $= \frac{m}{8} \int c^2 \sin \Delta (\frac{1}{3}c - k \sin \Delta)$ . Or la somme de tous ces moments étant jointe au moment  $\pm HP \sin \Delta$ , est le moment total qu'éprouve le corps \*\* : donc ce moment sera  $= \pm HP \sin \Delta + m \int \frac{1}{8} c^2 \sin \Delta (\frac{1}{3}c + k \sin \Delta) + m \int \frac{1}{8} c^2 \sin \Delta (\frac{1}{3}c - k \sin \Delta) = \dots$   
 $(\pm HP + \frac{m}{12} \int c^3 c) \sin \Delta$  \*\*\*.

\* Car la distance  $Eg$  du centre de gravité  $g$  du triangle  $LED$  au point  $E$ , est égale à  $\frac{2}{3}EL$  ; mais, puisqu'on suppose l'inclinaison infiniment petite,  $Eg = En$  ; donc la distance du centre de gravité  $g$  du triangle  $LED$  à la verticale  $EM$  qui passe par le centre de gravité, est égal à  $En + EM = \frac{1}{3}EL + EM$ , &c.

\*\* Pour voir clairement la raison pour laquelle l'Auteur ajoute les moments des deux triangles  $LED$ ,  $AEG$ , au moment  $\pm HP \sin \Delta$  qu'éprouve la partie  $ABD$ , qui étoit submergée lorsque le corps étoit dans une situation droite, on décomposera le volume actuellement submergé  $GBL$ , de manière qu'il comprenne le volume  $ABD$ , ce qui donnera  $GBL = ABD + LED - AEG$  ; d'où l'on voit que, pour avoir le moment qui agit sur  $GBL$ , il faut ajouter ensemble les moments qui agissent sur  $ABD$  & sur  $LED$ , & retrancher de leur somme le moment qui agit sur  $AEG$ . Mais on vient de voir que le moment de  $ABD = \pm HP \sin \Delta$ , le signe  $+$  ayant lieu lorsque le centre de volume est plus haut que celui de gravité, comme on le suppose dans la Figure, parce que la force verticale du Fluide, passant par le point  $F$  (562.), tend à redresser le corps (836.) avec une énergie, ou un moment représenté par  $HP \sin \Delta$ . Au contraire le signe  $-$  a lieu lorsque le centre de volume est plus bas que celui de gravité, parce qu'alors la quantité  $H$  est négative (840.), & que la force verticale de l'eau tend à renverser le corps ; & elle le renverseroit en effet, s'il n'étoit retenu par l'action d'autres moments qui agissent pour le rétablir dans la situation droite, lesquels doivent être plus puissants que le moment  $HP \sin \Delta$ , pour que le corps ait de la stabilité. Le moment du triangle  $LED$  qui est submergé par l'inclinaison  $= m(\frac{1}{3}c + k \sin \Delta) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta$  ; & ce moment est toujours positif, parce que l'action verticale de l'eau agissant de bas en haut sur le centre de gravité  $g$  de ce triangle, tend à redresser le corps, ou à diminuer son inclinaison. Enfin le moment qui correspond au triangle  $AEG$  qui est sorti du Fluide, est  $= m(\frac{1}{3}c - k \sin \Delta) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta$ . Ce moment est toujours négatif, puisque le centre de gravité de ce triangle est situé de l'autre côté de l'axe de rotation ; mais, comme on vient de le voir, ce moment est à retrancher de la somme des deux moments qu'on vient de considérer, il s'ensuit qu'il agira encore positivement, c'est-à-dire, qu'il concourra avec celui du triangle  $LED$ , pour rétablir le corps dans la situation droite. Donc la somme des moments qui agissent sur  $GBL = \pm HP \sin \Delta + m(\frac{1}{3}c + k \sin \Delta) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta + m(\frac{1}{3}c - k \sin \Delta) \frac{1}{8}c^2 \sin \Delta$ . Donc, &c.

On voit, d'après ce que nous venons de dire, que le corps a toujours de la stabilité, lorsque le centre de gravité tombe au-dessous du centre de volume, c'est-à-dire, qu'il ne peut manquer de revenir dans une situation droite, lorsqu'ayant reçu une inclinaison infiniment petite, il est abandonné à lui-même. Mais lorsque le centre de gravité est au-dessus de celui de volume, ce qui ne peut gueres manquer d'avoir lieu dans les Vaisseaux, le corps peut manquer de stabilité, selon la valeur du moment  $- HP \sin \Delta$ .

\*\*\* La lettre  $c$  représente l'intervalle entre un triangle & le suivant, ou la hauteur des petits prismes triangulaires compris entre deux triangles consécutifs.

## S C O L I E I.

(843) On a supposé dans le calcul que les deux lignes  $AD$ ,  $GL$ , se coupent sur la ligne  $BE$ , ce qui, pour l'ordinaire, n'arrivera pas; mais, en supposant que l'inclinaison soit infiniment petite, on pourra faire cette supposition sans erreur sensible; & il est nécessaire que l'inclinaison soit telle, pour qu'en général on puisse prendre  $AG$  &  $DL$  pour des lignes droites.

## C O R O L L A I R E I.

(844.) Puisqu'on vient de voir que, dans des inclinaisons infiniment petites, le corps étant arrêté, le moment est  $= (HP + \frac{m}{12} se^3 c) \sin \Delta$ : & ayant vu pareillement (835.) que ce moment est dans le même cas  $= mscx (ydy - YdY) = hP$ ; on aura, par conséquent, dans les inclinaisons infiniment petites,  $(HP + \frac{1}{12} se^3 c) \sin \Delta = mscx (ydy - YdY) = hP = KP \sin \Delta$ .

## C O R O L L A I R E II.

(845.) Substituant cette valeur de  $mscx (ydy - YdY)$  dans l'expression du moment, lorsque le corps est en mouvement, ce moment sera encore exprimé dans le cas des inclinaisons infiniment petites, par  $(PH + \frac{1}{12} se^3 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} mufcx^{\frac{1}{2}} (ydy \sin \theta + YdY \sin \Theta) + \frac{1}{24} mu^2 \int (ydy \sin \theta^2 - YdY \sin \Theta^2) + \frac{1}{4} mufcx^{\frac{1}{2}} dx (k - x) (\sin \theta + \sin \Theta) + \frac{1}{24} mu^2 \int dx (k - x) (\sin \theta^2 - \sin \Theta^2)$ .

## C O R O L L A I R E III.

(846.) Comme on suppose le corps composé de deux moitiés égales & semblables, & que les inclinaisons sont infiniment petites; le troisieme & le cinquieme terme de l'équation ci-dessus peuvent être supposés égaux à zéro, sans qu'il en résulte aucune erreur sensible\*; ce qui réduira le moment à  $(HP + \frac{1}{12} m se^3 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} mufcx^{\frac{1}{2}} ydy \sin \theta + \frac{1}{2} mufcx^{\frac{1}{2}} dx (k - x) \sin \theta$ ; les moments qu'éprouve le corps étant exprimés par la quantité  $\frac{1}{2} mufcx^{\frac{1}{2}} ydy \sin \theta$ , & . . .  $\frac{1}{2} mufcx^{\frac{1}{2}} dx (k - x) \sin \theta$ , exprimant les moments horizontaux.

\* Ceci seroit rigoureusement vrai, s'il n'y avoit point d'inclinaison, parce qu'alors  $\sin \theta = \sin \Theta$  (660.): mais on voit que ces sinus doivent différer très-peu, puisqu'on suppose l'inclinaison infiniment petite.

## S C O L I E I I.

(847.) On doit ajouter à ces moments ceux qui résultent de la dénivellation, à moins qu'ils ne soient susceptibles d'être négligés. Il en est de même de ceux qui pourroient résulter de l'action des surfaces les unes sur les autres.

## S C O L I E I I I.

(848.) MM. Léonard Euler & Bouguer, qui sont les Auteurs qui ont traité ce sujet avec le plus d'étendue, n'ont cependant calculé que les moments qui ont lieu dans le cas où le corps est en repos, ou lorsque  $u=0$ . Les formules ci-dessus manifestent la différence qu'il peut y avoir d'un cas à l'autre. Dans le cas où le corps est en repos, le moment est seulement  $= (HP + \frac{1}{2} m se^2 c) \sin \Delta$ , & dans celui où le corps est en mouvement, il est  $= \dots \dots (PH + \frac{1}{2} m se^2 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} m u \int c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \theta + \frac{1}{2} m u \int c x^{\frac{1}{2}} dx (k-x) \sin \theta$ ;  $u$  ayant une valeur un peu considérable, la différence entre ces deux expressions est très-grande.

## P R O P O S I T I O N L X V I I I.

(849.) Trouver les moments qu'éprouve un parallélipède rectangle qui flotte sur un fluide, ayant deux de ses côtés parallèles à l'horizon, le parallélipède se mouvant horizontalement, dans une direction parallèle à deux de ses côtés verticaux.

Le moment vertical qu'éprouvent les côtés verticaux est zéro, à cause que pour eux  $dy=0$ . Le moment horizontal  $\dots \dots m \int c dx (k-x) (\frac{1}{2} x^{\frac{1}{2}} u (\sin \theta + \sin \Theta) + \frac{1}{8} u^2 (\sin^2 \theta - \sin^2 \Theta))$  se réduit à  $m \int c dx (k-x) \frac{1}{2} x^{\frac{1}{2}} u = m c u (\frac{1}{2} k x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{4} x^{\frac{3}{2}})$ , à cause que  $\sin \theta = \sin \Theta = 1$ . Les moments qu'éprouve la base sont zéro, parce que pour elle on a  $dx=0$ ,  $\sin \theta = \sin \Theta = 0$ ,  $y=Y$ , &  $dy=dY$ . Enfin ceux qui proviennent de la dénivellation, sont, à cause de  $dy=0$ , & de  $\sin \theta = \sin \Theta = 1$ , sont, dis-je, dans l'une & l'autre surface  $= m \int c dx (k \pm x) (x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{4} u)^2$ , & pour toutes les deux réunies,  $= 2 m \int c dx k (x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{4} u)^2 = 2 m c k (\frac{1}{2} x^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{8} x^{\frac{3}{2}} u + \frac{1}{64} u^2)$ ; expression qui se réduit à  $\frac{m c k u^4}{3.64}$ , en substituant  $\frac{1}{4} u$  pour  $x^{\frac{1}{2}}$  (594 & 831, Not.); de sorte que tous les moments qu'éprouve le parallélipède, sont  $= m c (\frac{1}{2} k (x^{\frac{1}{2}} u + \frac{u^4}{64}) - \frac{1}{4} x^{\frac{3}{2}} u)$ , ou, en mettant  $a$  pour toute la hauteur



verticale submergée dans le Fluide, ces moments seront = . . .  
 $mc(\frac{1}{3}k(a^{\frac{1}{2}}u + \frac{u^4}{64}) - \frac{1}{3}a^{\frac{1}{2}}u)$ .

## COROLLAIRE I.

(850.) Puisque  $mc(\frac{1}{3}k(a^{\frac{1}{2}}u + \frac{u^4}{64}) - \frac{1}{3}a^{\frac{1}{2}}u)$  exprime les moments horisontaux, en les divisant par les résistances horisontales (840.)  $\frac{1}{3}mc(a^{\frac{1}{2}}u + \frac{u^4}{64})$ , on aura la distance du centre de gravité à celui des résistances horisontales =  $k - \frac{3a^{\frac{1}{2}}}{5(a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3}{64})}$ , & par conséquent la distance de ce dernier centre à la superficie du Fluide =  $\frac{3a^{\frac{1}{2}}}{5(a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3}{64})}$ .

## COROLLAIRE II.

(851.) Ces moments seront positifs, & obligeront le parallélipede à tourner, en élevant son extrémité choquante, si l'on a  $k > \frac{3a^{\frac{1}{2}}}{5(a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3}{64})}$ ; au contraire, ils seront négatifs, & obligeront le parallélipede à tourner, en abaissant son extrémité choquante, si l'on a  $k < \frac{3a^{\frac{1}{2}}}{5(a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3}{64})}$ ; enfin ces moments seront zéro, ou le parallélipede demeurera dans la situation horisontale, si  $k = \frac{3a^{\frac{1}{2}}}{5(a^{\frac{1}{2}} + \frac{u^3}{64})}$ .

## S C O L I E.

(852.) La dénivellation des deux côtés, choquant & choqué, altere les forces qui agissent sur la base du parallélipede, & par conséquent la dénivellation produit des moments qui agissent sur cette base.

## PROPOSITION LXIX.

(853.) Trouver les moments qu'éprouve la base du même parallélipede rectangle, & qui résultent des forces que lui communiquent les deux dénivellations.

La force horisontale qui agit sur une différencielle de surface plane choquante, submergée dans le Fluide, cette force étant produite par la dénivellation d'une autre surface également choquante,

a été trouvée ( 700. )  $= mcdx \left( (D+x)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(u \sin \Theta - \frac{x \cos^2}{\sin^3}) \right)^2$ ,  
 $D+x$  exprimant la distance verticale de la différencielle à la superficie  
 du Fluide laquelle est  $= a$  dans le cas présent ;  $\sin \Theta$  étant le  
 sinus de l'angle que forme la direction du mouvement avec la sur-  
 face qui cause la dénivellation , lequel sinus est , dans notre cas ,  
 $= 1$  ; &  $\frac{x \cos^2}{\sin^3}$  la distance horizontale de la différencielle à l'extré-  
 mité de la surface ; distance que nous pouvons appeller  $y$  , de sorte  
 qu'on aura  $y = \frac{x \cos^2}{\sin^3}$  , &  $dx = \frac{dy \sin^3}{\cos^2}$ . Substituant donc toutes ces va-  
 leurs dans l'expression ci-dessus , on la réduit à  $\frac{mcdy \sin^3}{\cos^2} (u^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(u-y))^2$ .  
 Multipliant ensuite cette force horizontale par  $\frac{\cos^2}{\sin^3}$  ( 580 & 613. ) \* ,  
 elle se transforme dans la force verticale , qui est par conséquent  
 $= mcdy (u^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(u-y))^2$ . Nommant maintenant  $e$  la longueur du  
 parallélipipede , on aura  $\frac{1}{2}e - y$  , pour la distance de son centre à  
 la verticale qui passe par la différencielle ; & par conséquent le mo-  
 ment que la différencielle éprouve sera  $= mc (\frac{1}{2}e - y) dy (u^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(u-y))^2$ .  
 Par la même raison , le moment qu'éprouvera une autre différen-  
 cielle également éloignée de l'autre extrémité de la base , à raison  
 de la dénivellation sur la surface choquée , sera  $= \dots \dots \dots$   
 $mc (\frac{1}{2}e - y) dy (u^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{2}(u-y))^2$ . Or ce moment étant soustraitif, tan-  
 dis que l'autre est additif, le moment qui résulte des deux sera par con-  
 séquent  $= \frac{1}{4}mca^{\frac{1}{2}} (\frac{1}{2}e - y)(u-y) dy$ ; quantité dont l'intégrale est  $=$   
 $\frac{1}{4}mca^{\frac{1}{2}} y (\frac{1}{2}u - \frac{1}{2}ey - \frac{1}{2}uy + \frac{1}{3}y^2)$  ; ou , en faisant  $y = u$  ( 597. ) , l'es-  
 pace jusqu'où atteint la dénivellation n'étant pas plus grand que  $e$  ,  
 les moments qu'éprouve la base entière , seront  $= \frac{1}{4}mca^{\frac{1}{2}} u^2 (\frac{1}{2}e - \frac{1}{2}u)$ .

C O R O L L A I R E I.

( 854. ) Ayant  $u > e$  , on doit faire , dans l'intégrale ,  $y = e$  , &  
 les moments qu'éprouve la base , deviendront  $= \frac{1}{4}mca^{\frac{1}{2}} e^3$ .

C O R O L L A I R E II.

( 855. ) Comme la vitesse  $u$  n'entre pas dans l'expression de ces

\* L'application des Art. cités au cas présent , paroitra évidente , si l'on remarque , pour  
 l'Art. 580 , que  $\sin \lambda = 1$  dans le cas dont il s'agit ici ; & pour l'Art. 613 , que  $dc = db$  ,  
 & par conséquent  $c = b$ .

moments, il s'ensuit que  $u$  étant  $=e$ , les moments qu'éprouve la base ne peuvent pas augmenter, quelque augmentation qui survienne dans la vitesse du parallépipède.

## COROLLAIRE III.

(856.) La quantité  $e$  étant positive, aussi bien que  $\frac{1}{2}e - \frac{1}{2}u$ , il s'ensuit que les moments qu'éprouve la base, dans un temps quelconque, seront positifs.

## COROLLAIRE IV.

(857.) Les moments qu'éprouve tout le parallépipède seront donc exprimés par  $mc(\frac{1}{3}k(\frac{1}{2}u^2 + \frac{1}{64}u^4) - \frac{1}{4}a^2u + \frac{1}{4}a^2(\frac{1}{2}eu - \frac{1}{2}u^2))$ .

## COROLLAIRE V.

(858.) Ces moments seront positifs, & obligeront le parallépipède à tourner, en élevant son extrémité choquante, si l'on a  $k > \frac{12a^2 - 15a^2(\frac{1}{2}eu - \frac{1}{2}u^2)}{20(a^2 + \frac{1}{64}u^4)}$ ; & au contraire, ils seront négatifs, & obligeront le parallépipède à tourner en abaissant son extrémité choquante, si l'on a  $k < \frac{12a^2 - 15a^2(\frac{1}{2}eu - \frac{1}{2}u^2)}{20(a^2 + \frac{1}{64}u^4)}$  \*.

## COROLLAIRE VI.

(859.) On voit que la quantité  $u$  venant à varier, les moments varient aussi, que le parallépipède doit tourner, & que par conséquent les résistances varieront. Ainsi les résistances ne dépendront pas seulement de la vitesse, mais encore de la disposition, ou de l'inclinaison que prend le parallépipède.

## SCOLIE I.

(860.) Tout ce qui précède suffit pour faire voir combien il est différent de considérer le corps sans mouvement horizontal, ou de le considérer quand ce mouvement existe. Dans le premier cas, le parallépipède n'éprouve aucun moment, ou, pour en éprouver, il est nécessaire qu'il s'incline, en abaissant sa surface cho-

---

\* On trouve ces expressions en divisant la somme des moments donnés dans l'Art. 857, par la somme des résistances, laquelle est toujours la même que celle qu'on a employée dans l'Art. 850, ainsi qu'on l'a démontré Art. 727; & on raisonnera d'ailleurs, comme on l'a fait dans l'Art. 851, pour distinguer le cas où ces moments sont positifs, ou négatifs.

quante. Dans le second cas, au contraire, non seulement le corps éprouve des moments, sans qu'il soit nécessaire qu'il s'incline, mais ces moments peuvent le faire tourner, en l'obligeant d'élever sa surface choquante, principalement lorsque  $k$  est  $> \frac{1}{2}a$ .

PLANC. III.

## S C O L I E I I.

(861.) Par ce que nous venons de dire, on voit encore clairement la vérité de la remarque que nous avons faite, en passant, dans l'Art. 807. Le corps varie sa disposition, ses résistances variant pendant le mouvement; & par conséquent les résistances ne demeurent pas constamment les mêmes que celles sur lesquelles nous avons fondé notre calcul, pour démontrer qu'il falloit au corps un temps infini pour acquérir sa plus grande vitesse: ainsi cette démonstration ne peut point subsister en rigueur, & ce que nous avons établi à ce sujet n'est vrai qu'à peu près dans les petites vitesses.

## L E M M E I I I.

(862.) Si l'on élève une perpendiculaire sur un petit quadrilatère parallèle à l'axe horizontal de rotation, & si l'on prolonge cette perpendiculaire jusqu'à ce qu'elle rencontre le plan vertical qui coïncide avec l'axe, l'expression  $\frac{r \sin x}{\sin n}$  sera égale à la verticale comprise entre la perpendiculaire & l'axe.

Que C soit un petit quadrilatère sur lequel on élève la perpendiculaire CK, laquelle rencontre en K le plan vertical KO, qui coïncide avec l'axe O. Cela posé, il est clair que l'angle CKO est égal à celui que forme le petit quadrilatère avec l'horison, angle dont le sinus est  $\sin n$ , (569.). Pareillement  $\sin x$  est le sinus de l'angle OCK, complément de celui que forme CO avec le petit quadrilatère (822, Note.). Ainsi nous aurons le sinus de CAO =  $\sin n$ , est au sinus de OCK =  $\sin x$ , comme  $r = CO$ , est à  $KO = \frac{r \sin x}{\sin n}$ .

FIG. 61.

## P R O P O S I T I O N L X X.

(863.) Trouver les moments qu'éprouve le même parallélipède rectangle, flottant comme on l'a dit ci-dessus, mais ayant sa base inclinée à l'horison, & les deux côtés de cette base qui sont perpendiculaires à la direction du mouvement, étant parallèles au même horison.

Soit AKBF le parallélipède, O son centre de gravité, & ED la superficie du Fluide. Soit mené LOM parallèle aux côtés KA,

FIG. 62.

$BF$ , l'horizontale  $AJ$ , & les verticales  $FQ$ ,  $EG$ , &  $RON$ . Soit enfin  $AF = e$ ,  $AM = g$ ,  $OM = n$ ,  $EG = a$ , l'angle de l'inclinaison  $JAF = \Delta$ , &  $FQ = a + e \sin \Delta$ .

Le moment qu'éprouve une différencielle de la surface choquante est  $= \frac{mbrdx \sin \pi}{\sin \pi} (x + \frac{1}{2}ux^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{6}u^2 \cos^2 \Delta)^*$ . Or puisque  $HC = x$ , & que  $CS$  est perpendiculaire à  $DF$ , on aura (862.)  $OS = \frac{r \sin \pi}{\sin \pi}$ ;  $DC = \frac{x}{\cos \Delta}$ ;  $FD = \frac{a + e \sin \Delta}{\cos \Delta}$ ;  $FC = \frac{a + e \sin \Delta - x}{\cos \Delta}$ ;  $FC - OM = OV = \frac{a + e \sin \Delta - x}{\cos \Delta} - n$ ; &  $OS = \frac{r \sin \pi}{\sin \pi} = \frac{a + e \sin \Delta - x}{\cos \Delta^2} - \frac{n}{\cos \Delta}$ . Substituant cette dernière valeur de  $OS$  dans l'expression du moment, elle devient  $mbdx (\frac{a + e \sin \Delta - x}{\cos \Delta^2} - \frac{n}{\cos \Delta}) (x + \frac{1}{2}ux^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{6}u^2 \cos^2 \Delta)$ ; d'où l'on tire, en intégrant, & substituant, après l'intégration,  $a + e \sin \Delta$  à la place de  $x$ ,  $\frac{mb(a + e \sin \Delta)^2}{\cos \Delta^2} (\frac{1}{6}(a + e \sin \Delta) + \frac{1}{11}u(a + e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{2.64}u^2 \cos^2 \Delta) - \frac{mbn(a + e \sin \Delta)}{\cos \Delta} (\frac{1}{2}(a + e \sin \Delta) + \frac{1}{6}u(a + e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{64}u^2 \cos^2 \Delta)$ : c'est l'expression des moments qu'éprouve toute la surface choquante.

Les moments qu'éprouve la surface choquée, sont les mêmes en changeant le signe de  $u$ , & supposant  $e \sin \Delta = 0$ : ces moments seront donc  $= \frac{mba^2}{\cos \Delta^2} (\frac{1}{6}a - \frac{1}{11}a^{\frac{1}{2}}u \cos \Delta + \frac{1}{2.64}u^2 \cos^2 \Delta) - \dots$   $\frac{mbn^2}{\cos \Delta} (\frac{1}{2}a - \frac{1}{6}ua^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{64} \cos^2 \Delta)$ .

Le moment qu'éprouve une différencielle de la base est  $= \dots$   $\frac{mbr \sin \pi dx}{\sin \pi} (a + x - \frac{1}{2}u \sin \Delta (a + x)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{6}u^2 \sin^2 \Delta)$  (Voyez la Note de l'Art. 659.). Or, puisque  $ZY = x$ , & que  $YW$  est perpendiculaire à  $AF$ , on aura (862.)  $OW = \frac{r \sin \pi}{\sin \pi}$ ;  $AY = \frac{x}{\sin \Delta}$ ;  $MY = g - \frac{x}{\sin \Delta}$ ; &  $OW = \frac{r \sin \pi}{\sin \pi} = \frac{g}{\sin \Delta} - \frac{x}{\sin \Delta^2}$ ; ce qui réduit le moment à  $mbdx (\frac{g}{\sin \Delta} - \frac{x}{\sin \Delta^2}) (a + x - \frac{1}{2}u \sin \Delta (a + x)^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{6}u^2 \sin^2 \Delta)$ ; quantité dont l'intégrale, après avoir substitué  $e \sin \Delta$  pour  $x$ , est  $= \frac{mbg}{\sin \Delta} (ae \sin \Delta + \frac{1}{2}e^2 \sin^2 \Delta - \frac{1}{6}u \sin \Delta ((a + e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} - a^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 e \sin^2 \Delta) - \frac{mb}{\sin \Delta^2} (\frac{1}{2}ae^2 \sin^2 \Delta + \frac{1}{3}e^3 \sin^3 \Delta - \frac{1}{2}u \sin \Delta (a + e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} (\frac{1}{2}(a + e \sin \Delta) - \frac{1}{2}a)) + \frac{mb}{\sin \Delta^2} (\frac{1}{11}ua^{\frac{1}{2}} \sin \Delta - \frac{1}{2.64}u^2 e^2 \sin^2 \Delta)$ .

\* Car  $\sin \theta = \cos \Delta$ .



Les moments qu'éprouve une différencielle de la surface choquante, en vertu de la dénivellation, sont . . . . .

$$mbdx \left( \frac{a+e \sin \Delta - x}{\cos \Delta} - \frac{n}{\cos \Delta} \right) \left( x - \frac{1}{4} u x^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{64} u^2 \cos^2 \Delta \right); \text{ \& ceux}$$

qu'éprouve une différencielle de la surface choquée, sont = . . .

$$mbdx \left( \frac{a-x}{\cos \Delta} - \frac{n}{\cos \Delta} \right) \left( x - \frac{1}{4} u x^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{64} u^2 \cos^2 \Delta \right): \text{ ces deux mo-}$$

ments réunis seront donc = . . . . .

$$mbdx \left( \frac{2a+e \sin \Delta}{\cos \Delta} - \frac{2n}{\cos \Delta} \right) \left( x - \frac{1}{4} u x^{\frac{1}{2}} \cos \Delta + \frac{1}{64} u^2 \cos^2 \Delta \right)^*: \text{ quantité dont}$$

l'intégrale, après avoir substitué  $\frac{1}{64} u^2 \cos^2 \Delta$  pour  $x$ , est = . . . . .

$$\frac{mbu^2 \cos \Delta^2}{6.64^2} \left( \frac{2a+e \sin \Delta}{\cos \Delta} - \frac{2n}{\cos \Delta} \right); \text{ c'est l'expression des moments prove-}$$

nants des deux dénivellations.  
Si l'on ajoute maintenant ces moments avec ceux qu'éprouve la surface choquante, & si l'on soustrait de la somme ceux qu'éprouve la surface choquée, & ceux de la base, les moments qu'éprouvera tout le parallélipède, seront exprimés par . . . . .

$$mb \left\{ \begin{aligned} & \frac{(a+e \sin \Delta)^2 - a^2}{6. \cos \Delta^2} + \frac{u((a+e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} + a^{\frac{1}{2}})}{15 \cos \Delta} + \frac{u^2((a+e \sin \Delta)^2 - a^2)}{2.64} + \frac{u^2(2a+e \sin \Delta) \cos \Delta^2}{6.64^2} \\ & - \frac{n((a+e \sin \Delta)^2 - a^2)}{2 \cos \Delta} - \frac{1}{4} nu((a+e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} + a^{\frac{1}{2}}) - \frac{1}{64} nu^2 e \sin \Delta \cos \Delta - \frac{2nu^2 \cos \Delta^2}{6.64^2} \\ & - ge(a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) + \frac{1}{64} gu((a+e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}} - a^{\frac{1}{2}}) - \frac{1}{64} gu^2 e \sin \Delta^2 \\ & + \frac{1}{2} e^2(a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) - \frac{u(a+e \sin \Delta)^{\frac{1}{2}}}{2 \sin \Delta} \left( \frac{1}{2}(a+e \sin \Delta) - \frac{1}{2}a \right) - \frac{ua^{\frac{1}{2}}}{15 \sin \Delta} + \frac{u^2 e^2 \sin \Delta^2}{2.64} ** \end{aligned} \right.$$

### COROLLAIRE I.

(864.) Comme tous les termes qui sont affectés de  $n$  sont négatifs, il s'ensuit que moins cette quantité sera grande, ou plus le centre de gravité sera bas, plus les moments seront positifs, & par conséquent plus le parallélipède élèvera avec force son extrémité choquante.

### COROLLAIRE II.

(865.) Les moments seront positifs, ou négatifs, suivant la

\* Il faut observer que dans l'expression des moments causés par la dénivellation, si l'on prend  $x$  positivement pour la surface choquante, il faut la prendre négativement pour la surface choquée, & réciproquement.

\*\* Nous n'avons point développé les intégrations & les autres calculs que renferme cette Proposition, parce que nous sommes déjà entrés dans ces détails pour des calculs analogues. Les Commencements pourront s'exercer sur ceux-ci, qui n'ont d'autres difficultés que leur longueur. Nous nous contentons d'avoir corrigé quelques négligences typographiques qui se trouvent en cet endroit dans l'original.

PLANC. III.

relation qui aura lieu entre les trois quantités,  $a$ ,  $\sin \Delta$ , &  $u$ , lesquelles sont variables, & dépendent les unes des autres.

## COROLLAIRE III.

(866.) Comme la quantité  $n$  ne se trouve dans aucun des moments qui proviennent de la base, il s'ensuit que, quoique le centre de gravité soit plus ou moins élevé, cela ne peut altérer aucunement ces moments.

## COROLLAIRE IV.

(867.) Dans le premier instant de l'action, ou du mouvement du parallélipède,  $u = 0$ , & les moments deviennent par conséquent =  $mb \left( \frac{(a+e \sin \Delta)^3 - a^3}{6 \cos \Delta} - \frac{n((a+e \sin \Delta)^3 - a^3)}{2 \cos \Delta} - g e (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) + \frac{1}{2} e^2 (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) \right)$ .  
Donc, pour que, dès ce premier instant, les moments soient positifs, il est nécessaire qu'on ait  $n < \frac{(a+e \sin \Delta)^3 - a^3 + e a (3e - 6g) \cos \Delta + e^2 (2e - 3g) \sin \Delta \cos \Delta}{3((a+e \sin \Delta)^3 - a^3) \cos \Delta}$ .

## S C O L I E.

(868.) De même qu'on a calculé les effets que les dénivellations produisent dans la base du parallélipède, dans le cas où on le supposoit horizontal, on peut pareillement les calculer, dans le cas où le corps seroit incliné; mais comme le calcul est long & pénible, & que d'ailleurs il n'est pas nécessaire pour remplir notre objet, nous avons cru pouvoir nous dispenser de le donner ici.

## PROPOSITION LXXI.

(869.) Trouver les moments qu'éprouve un cylindre qui flotte, & qui se meut horizontalement suivant une direction perpendiculaire à son axe.

FIG. 62.

Soit  $BQDE$  le cylindre,  $H$  son axe, &  $O$  son centre de gravité. Soit  $GI$  la superficie du fluide,  $BE$  un diamètre horizontal, & les lignes  $CL$ ,  $HQ$  &  $OK$ , des droites verticales. Soit tiré la ligne  $HOD$ , & faisant  $CH = R$ ,  $OH = K$ ,  $CA = x$ ,  $AL = f$ , & l'angle  $HOK = \Delta$ , on aura  $CL = x + f$ ;  $HL = \sqrt{R^2 - (x + f)^2}$ ;  $FO = K \cos \Delta$ ;  $NO = k = K \cos \Delta - f$ ;  $HF = K \sin \Delta$ ;  $KF = \frac{K \sin \Delta (x + f)}{\sqrt{R^2 - (x + f)^2}} \cdot \frac{dy}{dx} = \frac{KF}{HF} = \frac{x + f}{\sqrt{R^2 - (x + f)^2}} \cdot \frac{dx}{\sqrt{dx^2 + dy^2}} = \frac{\sqrt{R^2 - (x + f)^2}}{R}$ ; &  $LH + HF = y = \sqrt{R^2 - (x + f)^2} + K \sin \Delta$ : ce qui donne  $\frac{y dy}{dx} = x + f + \frac{K \sin \Delta (x + f)}{\sqrt{R^2 - (x + f)^2}}$ . Ces valeurs étant substituées dans la for-

mule des moments qui (830.) est  $mc \left( \frac{ydy}{dx} + k - x \right) \left( x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{u dx}{8\sqrt{R^2 + dy^2}} \right)^2 dx$ ,

elle deviendra  $mc K \left( \cos \Delta \pm \frac{(x+f) \sin \Delta}{\sqrt{R^2 - (x+f)^2}} \right) \left( x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{u \sqrt{R^2 - (x+f)^2}}{8K} \right)^2 dx$ ;

le signe — ayant lieu pour la partie choquée, puisque, pour cette partie, la quantité  $KF = \frac{K(x+f) \sin \Delta}{\sqrt{R^2 - (x+f)^2}}$  est négative. Soustrayant main-

tenant le moment de la partie choquée, de celui de la partie choquante, & intégrant, on trouvera, pour l'expression des moments qu'éprouve tout le cylindre, la quantité  $\frac{mcKu \cos \Delta}{2R} \int x^{\frac{1}{2}} dx \sqrt{R^2 - (x+f)^2} + \dots$

$2mc K \sin \Delta \left( \int \frac{(x+f) x dx}{\sqrt{R^2 - (x+f)^2}} + \frac{u^2}{64 R^2} \int (x+f) dx \sqrt{R^2 - (x+f)^2} \right)$ .

#### COROLLAIRE I.

(870.) La quantité  $\frac{mcu}{2R} \int x^{\frac{1}{2}} dx \sqrt{R^2 - (x \pm f)^2}$  est (663.) l'expression de la résistance horizontale qu'éprouve le cylindre; &

$2mc \left( \int \frac{(x \pm f) x dx}{\sqrt{R^2 - (x \pm f)^2}} + \frac{u^2}{64 R^2} \int (x \pm f) dx \sqrt{R^2 - (x \pm f)^2} \right)$ , (637.),

est l'expression de la force, ou résistance verticale: si nous appelons  $N$  la première de ces résistances, &  $Q$  la seconde, les moments qu'éprouve le cylindre deviendront  $= NK \cos \Delta + QK \sin \Delta = K(N \cos \Delta + Q \sin \Delta)$ .

#### COROLLAIRE II.

(871.) Si l'on avoit  $u = 0$ , le moment qu'éprouveroit tout le cylindre, seroit  $= 2mcK \sin \Delta \int \frac{(x \pm f) x dx}{\sqrt{R^2 - (x \pm f)^2}}$ , ou, parce que . .

$2mc \int \frac{(x \pm f) x dx}{\sqrt{R^2 - (x \pm f)^2}}$  exprime, dans ce cas, la force verticale qu'éprouve le même cylindre, laquelle force est égale à son poids (561 & 562.), si nous appelons  $P$  le poids du cylindre, le moment que ce corps éprouvera, lorsque  $u = 0$ , sera  $= PK \sin \Delta$ , comme on l'a dit ci-dessus, Art. 838.

#### SCOLIE.

(872.) Quoique dans le calcul qu'on vient de faire des moments qu'éprouve le cylindre, on n'ait pas fait mention de ceux qui proviennent de la dénivellation, ils ne laissent pas pour cela d'être compris dans l'expression  $K(N \cos \Delta + Q \sin \Delta)$ . La formule de ces moments est  $mc \int \frac{r \sin \pi}{\sin \pi} dx \left( x - \frac{1}{4} u x^{\frac{1}{2}} \sin \pi + \frac{1}{64} u^2 \sin \pi^2 \right)^*$ , tant pour

\* Car  $\sin \pi = \sin \pi$  dans le cas dont il est ici question (584 & 586).

ceux de la surface choquante que pour ceux de la surface choquée, parce qu'ils sont positifs dans les deux surfaces (823, Note.). Substituant dans cette formule, à la place de  $\frac{r \sin^2 \Delta}{K} = KO (862.) = FO \pm FK$ , la valeur  $K \cos \Delta \pm \frac{K \sin \Delta (x \pm f)}{\sqrt{K^2 - (x \pm f)^2}}$ ; & prenant la somme des moments pour les deux surfaces, les moments effectifs seront = . . . . .  
 $2mcK \cos \Delta \int dx (x - \frac{1}{2}ux^{\frac{1}{2}} \sin \pi + \frac{1}{2}u^2 \sin \pi^2)$ : mais la résistance horizontale que produit la dénivellation, est aussi = . . . . .  
 $2mc \int dx (x - \frac{1}{2}ux^{\frac{1}{2}} \sin \pi + \frac{1}{2}u^2 \sin \pi^2)$ : donc la résistance horizontale  $N$  n'est pas seulement égale à la première quantité  $\frac{mcu}{2R} \int x^{\frac{1}{2}} dx \sqrt{K^2 - (x \pm f)^2}$ ; mais à cette quantité plus  $2mc \int dx (x - \frac{1}{2}ux^{\frac{1}{2}} \sin \pi + \frac{1}{2}u^2 \sin \pi^2)$ . Par conséquent,  $N$  exprimant la résistance horizontale totale qu'éprouve le cylindre, les moments qui résultent de la dénivellation seront compris dans l'expression  $K (N \cos \Delta + Q \sin \Delta)$ .

## CHAPITRE XI.

*De l'inclinaison que prennent les corps flottants sur des Fluides, lorsqu'ils sont poussés par une, ou par plusieurs puissances.*

### PROPOSITION LXXII.

(873.) **T**ROUVER l'inclinaison que prennent les corps flottants sur des Fluides, lorsqu'ils sont poussés par une, ou par plusieurs puissances.

L'inclinaison n'est autre chose que la situation dans laquelle se trouve le corps à l'égard de la verticale, lorsqu'il cesse déjà de tourner sur un axe horizontal, étant poussé par une, ou par plusieurs puissances, à cause que, dans cette situation, les moments des puissances sont équilibre à ceux des résistances du Fluide. Il n'est donc question que de trouver les uns & les autres moments, par ce qu'on a dit dans les Chapitres précédents, ou par les Propositions qui suivent; égalant ensuite leur somme à zéro, on déduira, de l'équation qui en résultera, l'inclinaison que prendra le corps.

### PROPOSITION LXXIII.

(874.) Trouver le moment avec lequel agit un poids qu'on ajoute à

à un corps flottant, ce poids étant placé dans un point déterminé du plan vertical perpendiculaire à l'axe de rotation qui passe par le centre de gravité.

PLANC. III.

Que  $\pi$  soit le poids qu'on suppose placé dans le plan vertical perpendiculaire à l'axe de rotation qui passe par le centre de gravité  $O$ . Que  $p$  soit la perpendiculaire  $\pi X$  au plan qui coïncide avec l'axe, & avec les centres de gravité & de volume; & soit enfin  $OX = q$ . Cela posé,  $\pi R$ , perpendiculaire au plan vertical qui coïncide avec l'axe, sera  $= q \sin \Delta + p \cos \Delta$ ,  $\Delta$  exprimant l'angle de l'inclinaison  $ROX$  que prend le corps, & le moment du poids sera par conséquent  $= \pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta)$  \*.

FIG. 89.

### SCOLIE.

(875.) On suppose que l'axe de rotation est horizontal, & que le corps a toute la régularité nécessaire, pour qu'après s'être incliné, l'axe se conserve de la même manière, c'est-à-dire, dans la situation horizontale; sans cela, il faut avoir égard à une nouvelle inclinaison perpendiculaire à la première.

### COROLLAIRE I.

(876.) Si l'on ajoutoit au corps différents poids  $\pi$ , chacun d'eux en particulier produiroit le moment  $\pi(q \sin \Delta + p \cos \Delta)$ ; & la somme de tous ces moments seroit le moment total qui agit sur le corps.

### COROLLAIRE II.

(877.) Si, au lieu d'ajouter un poids  $\pi$ , on le retranchoit, alors  $\pi$  seroit négatif, & son moment seroit  $= -\pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta)$ .

### COROLLAIRE III.

(878.) Si en même temps on retranchoit un poids  $\pi$  de la partie opposée à l'axe de rotation,  $p$  seroit négatif, & le moment seroit  $= -\pi (q \sin \Delta - p \cos \Delta) = \pi (p \cos \Delta - q \sin \Delta)$ , moment qui est positif dans le cas où  $p \cos \Delta > q \sin \Delta$ .

\* Car l'angle  $Xn\pi$  est le complément de l'angle d'inclinaison  $ROX$ : ainsi la ligne  $\pi n = \frac{p}{\cos \Delta}$ , &  $Xn = \frac{p \sin \Delta}{\cos \Delta}$ . Retranchant  $Xn$  de  $OX$ , il reste  $On = q - \frac{p \sin \Delta}{\cos \Delta}$ , & par conséquent  $Rn = q \sin \Delta - \frac{p \sin^2 \Delta}{\cos \Delta}$ . Donc  $\pi R = Rn + \pi n = q \sin \Delta - \frac{p \sin^2 \Delta}{\cos \Delta} + \frac{p}{\cos \Delta} = \frac{q \sin \Delta \cos \Delta + p(1 - \sin^2 \Delta)}{\cos \Delta}$ ; mais  $1 - \sin^2 \Delta = \cos^2 \Delta$ ; substituant donc cette valeur, on aura  $\pi R = q \sin \Delta + p \cos \Delta$ .



## COROLLAIRE I V.

( 879. ) Si le poids qu'on retranche d'un côté , étoit transporté au côté opposé , & placé à une même distance  $q$  de l'axe , les moments seroient  $\pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta) - \pi (q \sin \Delta - \Pi \cos \Delta) = (p + \Pi) \pi \cos \Delta$  ; c'est-à-dire que le moment seroit égal au produit du poids  $\pi$  par le cosinus de l'inclinaison , & par la distance horisontale  $p + \Pi$  , du point d'où l'on a ôté le poids jusqu'à celui où on l'a placé.

## COROLLAIRE V.

( 880. ) Si l'inclinaison étoit très-petite , le même moment seroit  $= \pi (p + \Pi)$  ; c'est-à-dire qu'il seroit égal au produit du poids  $\pi$  , par la distance  $p + \Pi$  à laquelle on l'auroit transporté.

## COROLLAIRE VI.

( 881. ) Si  $p$  &  $\pi$  demeurant positifs , on avoit  $q$  négatif ; c'est-à-dire , si on plaçoit le poids  $\pi$  au-dessous du plan horisontal qui coïncide avec l'axe , le moment seroit  $= \pi (p \cos \Delta - q \sin \Delta)$ .

## COROLLAIRE VII.

( 882. ) Si , de plus , on avoit  $p = 0$  , le moment se réduiroit à  $-\pi q \sin \Delta$  : donc tout poids placé au-dessous du centre de gravité , dans le plan qui passe par l'axe & par les centres de gravité & de grandeur , résiste à l'inclinaison dans la raison de  $\pi q \sin \Delta$ .

## COROLLAIRE VIII.

( 883. ) Si au contraire on ôtoit le poids , le moment seroit  $= \pi q \sin \Delta$  , & il contribueroit à l'accroissement de l'inclinaison dans la raison de  $\pi q \sin \Delta$ .

## PROPOSITION LXXIV.

( 884. ) Trouver l'inclinaison que prendra un parallépipède rectangulaire , flottant sur un Fluide avec sa base parallèle à l'horison , auquel on ajoute un nouveau poids dans un point déterminé du plan vertical perpendiculaire à deux de ses côtés , & qui passe par le centre de gravité.

Puisqu'on suppose , dans ce cas , que le parallépipède est sans mouvement , on a  $n = 0$ . Les moments se réduiront donc ( 867. ) à

$$mb \left( \frac{(a + e \sin \Delta)^2 - a^2}{6 \cos \Delta^3} - \frac{n((a + e \sin \Delta)^2 - a^2)}{2 \cos^2 \Delta} - ge(a + \frac{1}{2}e \sin \Delta) + \frac{1}{2}e^2(a + \frac{1}{2}e \sin \Delta) \right),$$

& l'on aura  $\pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta) = \dots \dots \dots$

$$mb \left( \frac{(a+e \sin \Delta)^3 - a^3}{6 \cos \Delta^3} - \frac{n((a+e \sin \Delta)^3 - a^3)}{2 \cos \Delta} - g e (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) + \frac{1}{12} e^3 (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) \right);$$

ou, parce que, dans ce cas,  $g = \frac{1}{2} e$ ,  $\pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta) =$

$$mb \left( \frac{(a+e \sin \Delta)^3 - a^3}{6 \cos \Delta^3} - \frac{n((a+e \sin \Delta)^3 - a^3)}{2 \cos \Delta} + \frac{1}{12} e^3 \sin \Delta \right). \text{ La force ver-}$$

ticale qui agit sur le parallélipede est (561.)  $= mbe \left( \frac{a + \frac{1}{2} e \sin \Delta}{\cos \Delta} \right)^2$ ,

qui, en supposant que  $P$  exprime le poids total du parallélipede, sera  $P + \pi = mbe \left( \frac{a + \frac{1}{2} e \sin \Delta}{\cos \Delta} \right)^2$ , qui donne  $a = \frac{(P + \pi) \cos \Delta}{mbe} - \frac{1}{2} e \sin \Delta$ .

Substituant cette valeur dans l'équation précédente, elle se réduit

$$\text{à } \pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta) = mbe \sin \Delta \left( \frac{P^2}{2 m^2 \cos^2 \Delta} - \frac{nP}{mbe} + \frac{1}{12} e^2 + \frac{e^3 \sin \Delta^2}{24 \cos \Delta^3} \right)^{**}.$$

Si l'on suppose que  $a$  soit la hauteur verticale dont le parallélipede étoit enfoncé dans le Fluide, avant qu'on y ajoutât le poids  $\pi$ \*\*\*, ou lorsque sa base étoit dans une situation horizontale; comme, dans ce cas,  $P = mbea$ , on aura . . . . .

$$\pi (q \sin \Delta + p \cos \Delta) = mbe \sin \Delta \left( \frac{1}{2} a^2 - na + \frac{1}{12} e^2 + \frac{e^3 \sin \Delta^2}{24 \cos \Delta^3} \right), \text{ ou}$$

$$\frac{\pi p \cos \Delta}{mbe \sin \Delta} - \frac{e^3 \sin \Delta^2}{24 \cos \Delta^3} = \frac{1}{2} a^2 - na + \frac{1}{12} e^2 - \frac{\pi q}{mbe}.$$

Si l'on fait maintenant  $\frac{1}{2} a^2 - na + \frac{1}{12} e^2 - \frac{\pi q}{mbe} = \pm A^2$ , &  $x = \frac{e \sin \Delta}{\cos \Delta} = FJ$ , on aura  $\frac{\pi p}{mbx} -$

$$\frac{1}{2} x^2 = \pm A^2; \text{ ce qui donne } x^3 \pm 24 A^2 x - \frac{24 \pi p}{mb} = 0. \text{ Cette équation étant}$$

résolue par les regles de l'algebre commune, donnera la valeur de  $x$ , & par conséquent de l'inclinaison que prendra le parallélipede\*\*\*\*.

\* Car le poids du volume de Fluide que déplace le parallélipede est  $= mb \cdot \left( \frac{AE + FD}{2} \right) AF$ ; quantité qui devient celle de l'Auteur, en substituant pour  $AE$ ,  $FD$  &  $AF$  leur valeur (563.).

\*\* On remarquera que l'Auteur n'a pas substitué la valeur entière de  $a$ ; mais seulement  $a = \frac{P \cos \Delta}{mbe} - \frac{1}{2} e \sin \Delta$ , en négligeant le terme  $\frac{\pi \cos \Delta}{mbe}$ , qui contient le poids additionnel multiplié par le cosinus de l'inclinaison, & divisé par  $mbe$ , comme étant très-petit par rapport aux autres. Au reste, toute difficulté disparaîtra, si l'on conçoit que  $P$  représente non seulement le poids total primitif du parallélipede, mais ce poids augmenté de  $\pi$ : car alors  $a = \frac{P \cos \Delta}{mbe} - \frac{1}{2} e \sin \Delta$ , comme l'Auteur l'a fait dans la substitution. Il nous paroît que c'est ainsi qu'on doit considérer  $P$ .

\*\*\* Conformément à la Note précédente,  $a$  doit représenter la hauteur verticale dont le parallélipede seroit submergé, même après l'addition du poids  $\pi$ , en supposant la base du parallélipede horizontale, & par conséquent  $\pi$  placé au centre de gravité, ou dans la verticale qui passe par ce centre. Cette distance  $a$  ne peut être supposée égale à celle qui auroit lieu avant l'addition de  $\pi$ , qu'en considérant  $\pi$  comme une différentielle du poids total du parallélipede.

$$**** \text{ Car } x = \frac{e \sin \Delta}{\cos \Delta} = e \tan \Delta : \text{ donc } \tan \Delta = \frac{x}{e}.$$

## COROLLAIRE I.

(885.) Si  $A^2$  étoit positif, ou si, étant négatif, on avoit  $(8A^2)^3$  moindre que  $(\frac{12 \cdot p}{mb})^2$ , l'équation auroit deux racines imaginaires, & par conséquent une seule réelle, qui seroit  $=$  , . . . . .  

$$\left(\frac{12 \cdot p}{mb} + \left(\left(\frac{12 \cdot p}{mb}\right)^2 \pm (8A^2)^3\right)^{\frac{1}{2}}\right)^{\frac{1}{3}} \mp \frac{8A^2}{\left(\frac{12 \cdot p}{mb} + \left(\left(\frac{12 \cdot p}{mb}\right)^2 \pm (8A^2)^3\right)^{\frac{1}{2}}\right)^{\frac{1}{3}}} *$$

racine qui indique la disposition unique du parallépipède, ou l'inclinaison qu'il doit prendre; le signe supérieur ayant lieu lorsque  $A^2$  est positif, & l'inférieur lorsqu'il est négatif.

## COROLLAIRE II.

(886.) Lorsque  $A^2$  est négatif, si l'on avoit en même temps  $(8A^2)^3$  plus grand que  $(\frac{12 \cdot p}{mb})^2$ , l'équation auroit ses trois racines réelles \*\*; & par conséquent le parallépipède pourroit prendre trois dispositions, ou inclinaisons différentes.

## SCOLIE I.

(887.) Comme la formule  $x^3 \pm 24A^2x - \frac{24 \cdot p}{mb}$ , est l'expression de la somme des moments, toutes les fois que ces moments sont positifs, leur effet se dirige pour soutenir, pour redresser, ou pour s'opposer à l'inclinaison du parallépipède; en un mot, leur effet est alors de le rendre plus stable. Au contraire, lorsque ces moments sont négatifs, ils tendent à le faire tomber davantage, ou à l'incliner de plus en plus. Les racines de l'équation sont donc les limites de ces moments positifs ou négatifs; & par conséquent toutes les fois que le parallépipède ira en s'inclinant, & qu'on passera d'une racine à une autre, on passera également des moments positifs aux négatifs, ou, au contraire, des négatifs aux positifs. Si les moments sont négatifs, lorsque le parallépipède va en s'inclinant, pour prendre la situation correspondante à la première racine; ils deviendront positifs, lorsque le parallépipède passera à la situation correspondante à la seconde racine, & ainsi de suite.

\* Voyez, pour la démonstration, la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Art. 195 & 197. Avec une légère habitude du calcul, on verra facilement l'identité de la seconde partie de cette racine, avec celle qu'on trouve à l'Art. 195 de l'Ouvrage cité.

\*\* Voyez la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Art. 198.

C O R O L L A I R E I I I.

( 888.) Avant que le parallélipede s'établisse dans la situation correspondante à la premiere racine, les moments sont négatifs ; car, en faisant  $x = 0$  dans la formule qui exprime ces moments, elle se trouve réduite à  $-\frac{24 \pi p}{mb}$ .

C O R O L L A I R E I V.

( 889.) Le parallélipede doit donc s'incliner jusqu'à ce qu'il ait pris la situation correspondante à la premiere racine ; & il ne peut passer à la situation qui correspond à la seconde, sans qu'une autre force étrangere, quelle qu'elle soit, ne détruise & surmonte l'effet des moments positifs qui s'y opposent, & ne les rende par conséquent négatifs.

S C O L I E I I.

( 890.) Le parallélipede ne peut se rétablir dans la situation correspondante à la seconde racine, s'il en est tiré par l'action de quelque force étrangere. Car si cette force l'oblige à se mettre plus vertical, les moments deviendront positifs, & par conséquent il continuera à se mettre de plus en plus vertical jusqu'à ce qu'il ait atteint la situation qui correspond à la premiere racine : & si elle l'oblige, au contraire, à se mettre moins vertical, les moments deviendront négatifs, & conséquemment le parallélipede continuera de s'incliner de plus en plus.

C O R O L L A I R E V.

( 891.) La stabilité, ou la conservation des forces du parallélipede pour se maintenir sans tomber entièrement, consiste en ce qu'aucune force étrangere ne soit capable de l'incliner jusqu'à le faire passer au-delà de la situation correspondante à la seconde racine.

C O R O L L A I R E V I.

( 892.) Si l'on avoit  $\pi$ , ou  $p = 0$ , l'équation deviendrait  $x^3 \pm 24 A^2 x = 0$ , dont la premiere racine est  $x = 0$  : donc le parallélipede doit se maintenir droit, ou vertical, sur le Fluide, à moins que quelque force étrangere ne surmonte les moments positifs dont l'effet se manifesterait dans l'inclinaison.

C O R O L L A I R E V I I.

( 893.) Les deux autres racines de l'équation  $x^3 \pm 24 A^2 x = 0$ ,

sont  $x = 2A \sqrt{\mp 6}$ , qui sont imaginaires, lorsque  $A^2$  est positif : d'où il paroît qu'on devoit inférer que, dans ce cas, les moments qu'éprouvera le parallélipède dans son inclinaison, à quelque degré qu'elle parvienne, seront toujours positifs.

### SCOLIE III.

(894.) Ce *Corollaire* seroit généralement vrai, si le cas où l'angle  $A$  de la base sort du Fluide, ne pouvoit pas arriver : dans ce cas, les moments, ainsi que la force verticale qui agit sur le parallélipède, ne sont plus les mêmes ; & par conséquent il en résulte une équation différente, & particulière à ce cas ; équation qui, comme on le verra, produit plus de racines que celle que nous avons premièrement trouvée. Comme M. *Bouguer*, dans son *Traité du Navire*, n'examine la stabilité que dans les inclinaisons infiniment petites, il pourroit paroître qu'il admet la généralité du *Corollaire*, puisqu'il recommande qu'on ait soin que le signe du second terme ne soit pas négatif, afin que les moments soient toujours positifs, & qu'à leur moyen, le parallélipède se redresse, ou soit stable. Nous n'insisterons pas sur ce que ces moments ne peuvent être négatifs que lorsque la totalité de la formule  $x^3 \pm 24A^2x$  est négative, & non pas seulement lorsque son second terme est négatif ; parce que l'Auteur se bornant à la considération des inclinaisons infiniment petites, regarde comme négligeable le premier terme  $x^3$ . Or, pour que le second terme  $24A^2x$  ne soit pas négatif, il suffit que  $A^2$ , ou sa valeur  $\frac{1}{2}a^2 - na + \frac{1}{12}e^2 - \frac{\pi q}{mbe}$  ne le soit pas, ou à cause que M. *Bouguer* suppose  $\pi = 0$ , il suffit que la quantité  $\frac{1}{2}a^2 - na + \frac{1}{12}e^2$  ne soit pas négative. De là il déduit que toutes les fois qu'on n'aura pas  $n > \frac{1}{2}a + \frac{e^2}{12a}$ , ou qu'on aura soin que le centre de gravité ne soit pas plus haut que  $\frac{1}{2}a^2 + \frac{e^2}{12a}$ , on pourra être assuré de la stabilité du parallélipède. Il ajoute, en même temps, que cette quantité exprimant la hauteur à laquelle le centre de gravité peut être placé sans risque, on peut, avec raison, donner le nom de *Métacentre* au point qui la termine.

L'erreur à laquelle peut conduire cette conclusion de M. *Bouguer*, en ne considérant pas les choses avec le soin qu'il recommande, est palpable ; car l'expression  $\frac{e^2}{12a}$  fait voir clairement que plus  $a$  sera petit, plus la hauteur du Métacentre sera grande, & par conséquent



la stabilité du parallélipède : de sorte que si  $a$  devenoit infiniment petite, on pourroit placer le centre de gravité à une hauteur infinie, sans que le parallélipède perdît rien de sa stabilité; conséquence dont chacun peut appercevoir l'absurdité à la première vue. Cependant la conséquence dont il s'agit ici est certaine, lorsque les angles de la base ne sortent pas du Fluide, & c'est sur cette supposition que l'Auteur a fondé son raisonnement, Mais lorsque  $a$  est fort petite, il est si facile que les angles de la base sortent du Fluide, quoiqu'on suppose l'inclinaison infiniment petite, qu'on reconnoît clairement l'erreur dans laquelle on peut tomber.

Cette erreur n'a pas seulement lieu dans le cas du parallélipède, elle s'étend aux autres corps, parce que le défaut vient de la supposition qu'on fait en se bornant à l'examen des seules inclinaisons infiniment petites, qui est que la section de la superficie du Fluide, ainsi que le plan qui coïncide avec l'axe, & divise le corps en deux parties égales, sont toujours les mêmes; ce qui est très-éloigné d'être certain, lorsque le corps occupe peu d'espace dans le Fluide, & que la puissance  $\pi$  qui agit sur lui, est très-considérable; car la même puissance qui ne produit qu'une inclinaison infiniment petite, quand le corps occupe beaucoup d'espace dans le Fluide, en produira une très-sensible, lorsqu'il en occupe peu; & dans ce cas, la supposition qu'on fait, que l'inclinaison est infiniment petite, est fautive, quelque petite qu'on suppose la puissance. A tout cela on doit ajouter que le poids du corps varie de la quantité  $\pi$ , & cette différence, à laquelle on n'a jamais fait attention, est d'autant plus considérable, que le poids du corps est plus petit.

PROPOSITION LXXV.

(895.) Trouver l'inclinaison que prendra le même parallélipède rectangle, lorsque quelqu'un de ses angles de la base sortira du Fluide.

Les moments qu'éprouve le parallélipède sont (867.) =  $mb \left( \frac{(a+e \sin \Delta)^3 - a^3}{6 \cos \Delta^3} - \frac{n(a+e \sin \Delta)^2 - a^2}{2 \cos \Delta} \right) + \dots$   
 $mb \left( e(g-e) \left( a + \frac{1}{2} e \sin \Delta \right) + \frac{1}{2} e^2 \left( a + \frac{1}{2} e \sin \Delta \right) \right)^*$ ; mais, à cause que, dans ce cas,  $e = EF$ ,  $g = FM$ , &  $a = 0$ , ces moments se réduisent à  $mb \left( \frac{e^3 \sin \Delta^3}{6 \cos \Delta^3} - \frac{ne^2 \sin \Delta^2}{2 \cos \Delta} + \frac{1}{2} ge^2 \sin \Delta - \frac{1}{2} e^3 \sin \Delta \right)$ . La

FIG. 75i

\* Voyez le Scolie suivant, Art. 896, & la Note qui l'accompagne.

force verticale qui agit sur le parallépipède, est (561.) = . . .  
 $\frac{1}{2} mbe.DF = P + \pi$ , ou, en nommant  $z$  la ligne  $DF$ ,  $\frac{1}{2} mbe z = P + \pi$ ;  
 ce qui donne  $e = \frac{P + \pi}{\frac{1}{2} m b z}$ , &  $\frac{\sin \Delta}{\cos \Delta} = \frac{z}{e} = \frac{\frac{1}{2} m b z^2}{P + \pi}$ . Nous aurons donc

$$\pi(q \sin \Delta + p \cos \Delta) = mb \left( \frac{e^3 \sin \Delta^3}{6 \cos \Delta^2} - \frac{n e^2 \sin \Delta^2}{2 \cos \Delta} + \frac{1}{2} g e^2 \sin \Delta + \frac{1}{2} e^3 \sin \Delta \right),$$

ou, en divisant par  $\sin \Delta$ , & substituant les valeurs de  $e$  & de  $\frac{\sin \Delta}{\cos \Delta}$ ,  
 $\pi \left( q + \frac{p(P + \pi)}{\frac{1}{2} m b z^2} \right) = mb \left( \frac{(P + \pi) z}{3 m b} - \frac{n(P + \pi)}{m b} + \frac{g(P + \pi)^2}{\frac{1}{2} m^2 b^2 z^2} - \frac{(P + \pi)^3}{\frac{1}{2} m^3 b^3 z^3} \right)$  : équation

$$\text{tion qui donne en réduisant } \left. \begin{aligned} z^4 - 3 n z^3 + \frac{6 g (P + \pi) z}{m b} - \frac{4 (R + \pi)^2}{m^2 b^2} \\ - \frac{3 p q z^3}{P + \pi} - \frac{6 p \pi z}{m b} \end{aligned} \right\} = 0.$$

Ayant trouvé la valeur de  $z$  par cette équation, on aura celle de  $e = \frac{P + \pi}{\frac{1}{2} m b z}$ , & par conséquent les deux points  $D$  &  $E$ , qui donnent la position de la superficie du Fluide, & par conséquent l'inclinaison du parallépipède.

### S C O L I E I.

(896.) Les moments que la base éprouve dans le cas présent, ne sont pas les mêmes que ceux qu'elle éprouve dans le précédent. Pour les moments du cas précédent, on a (863.)  $r \sin x = g - \frac{x}{\sin \Delta}$  & pour ceux dont il est ici question, à cause de  $e < 2g$ , on a  $r \sin x = g - \frac{x}{\sin \Delta} - (2g - e) = e - g - \frac{x}{\sin \Delta}$  \*. Mettant donc dans la formule  $mb \left( g e (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) - \frac{1}{2} e^2 (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) \right)$ , qui exprime les moments du cas précédent,  $e - g$  pour  $g$  seul, nous aurons l'expression des moments pour le cas présent = . . . . .  
 $mb \left( e(e - g) (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) - \frac{1}{2} e^2 (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) \right)$ ; ou, à cause qu'ils sont négatifs,  $mb \left( e(g - e) (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) + \frac{1}{2} e^2 (a + \frac{1}{2} e \sin \Delta) \right)$ , comme nous l'avons supposé (895).

\* Car  $EY = \frac{x}{\sin \Delta}$ , & par conséquent  $YM = AM - EY - AE = g - \frac{x}{\sin \Delta} - AE$  : or  $AE = AF - EF = 2g - e$ , donc  $YM = g - \frac{x}{\sin \Delta} - (2g - e) = e - g - \frac{x}{\sin \Delta}$  : donc enfin  $OW$ , ou  $r \sin x = \frac{e - g}{\sin \Delta} - \frac{x}{\sin \Delta}$ ; d'où l'on tire  $r \sin x = e - g - \frac{x}{\sin \Delta}$ , à cause que  $\sin x = \sin \Delta$ .

COROLLAIRE.

COROLLAIRE.

(897.) Si l'on avoit  $\pi = 0$ , l'équation se réduiroit à  $z^4 - 3nz^3 + \frac{6gPz}{mb} - \frac{4P^2}{m^2b^2} = 0$ ; ou en substituant pour  $P$  sa valeur  $2mbga$ , & mettant, comme ci-dessus,  $e$  pour toute la longueur  $2g$  de la base, on aura  $z^4 - 3nz^3 + 3e^2az - 4e^2a^2 = 0$  \*.

SCOLIE II.

(898.) Supposant que la stabilité du parallélipede doive se conserver lorsqu'on a  $n < \frac{1}{2}a + \frac{e^2}{12a}$ , faisons  $n = \frac{e^2}{12a}$ ; & , pour simplifier l'équation, faisons  $e = 12a$ , elle se réduira à  $z^4 - 36az^3 + 432a^3z - 576a^4 = 0$ . La plus petite racine de cette équation est moindre que  $2a$  \*\*; & comme il faut que  $z$  devienne  $= 2a$ , pour que l'angle de la base commence à sortir du Fluide, il est clair que cette plus petite racine ne peut être d'aucune utilité pour notre objet \*\*\*. La seconde racine est à très-peu-près,  $z = \frac{24}{11}a$ , & encore cette quantité  $\frac{24}{11}a$  est un peu moindre que la vraie racine; de sorte qu'en la substituant dans l'équation à la place de  $z$ , l'expression qui en résulte est négative. Ceci prouve que si quelque force étrangère oblige le parallélipede à s'incliner de façon qu'un de ses côtés soit submergé de  $\frac{24}{11}a$ , ou, ce qui est équivalent, de façon qu'elle l'oblige à s'incliner de  $13^{\circ}\frac{1}{2}$  \*\*\*\*, le parallélipede tombera tout-à-coup, en continuant de s'incliner jusqu'à ce qu'il ait atteint la position qui correspond à la quatrième racine, parce que la troisième étant négative, elle ne peut nullement servir pour ce cas. Cette quatrième racine est à peu près  $z = 35a$ , & équivaut à une

\* En suivant toujours l'esprit de la deuxième & troisième note de l'Art. 884, il ne seroit pas nécessaire d'anéantir le poids  $\pi$  pour parvenir à la même équation, il suffiroit de le supposer placé au centre de gravité; car alors les quantités  $p$  &  $q$  sont chacune  $= 0$ , &  $P + \pi = 2m'g$ , ou  $= mbea$ .

On voit, sans peine, que  $a$  exprime ici la profondeur verticale dont le parallélipede est submergé dans le Fluide, lorsqu'il est dans une situation horizontale (884.).

\*\* Les plus légères notions de l'Algebre commune suffisent pour trouver ces racines. On suivra la méthode d'approximation qui est exposée à l'Art. 226 de la troisième partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout.

\*\*\* Car, lorsque l'angle de la base commence à sortir du Fluide, on a, dans la supposition présente de  $e = 12a$ ,  $z = 12a \frac{\sin \Delta}{\cos \Delta}$ ; mais  $\cos \Delta : \sin \Delta :: 6 : 1$ , donc  $\frac{\sin \Delta}{\cos \Delta} = \frac{1}{6}$ , & par conséquent  $z = 2a$ .

\*\*\*\* Pour trouver cette inclinaison, il faut se rappeler que l'angle de la base étant hors du Fluide, la quantité  $e = EF$ , n'est plus  $= 2g = 12a$ . Pour en trouver la valeur, il faut avoir

inclinaison de plus de  $88^\circ$  à peu près : donc, quand une puissance étrangère fera incliner le parallépipède de  $13^\circ \frac{1}{2}$ , il tombera tout-à-coup jusqu'à l'inclinaison de  $88^\circ$ . On voit donc par-là combien ce corps est éloigné de conserver sa stabilité. On trouveroit encore de plus grandes différences, en supposant  $a$  plus petite ; mais il suffit, pour notre objet, de comprendre que la sûreté, ou la conservation de la stabilité ne peut être fondée que sur la supposition que les puissances étrangères ne puissent donner au corps une inclinaison plus grande que celle qui correspond à la seconde racine : cette limite étant passée, la stabilité se perd entièrement, & le corps prend une inclinaison presque totale.

## PROPOSITION LXXVI.

(899.) *Trouver l'inclinaison que prendra un corps quelconque, flottant sur un Fluide, si on lui ajoute un nouveau poid dans un point déterminé du plan vertical, perpendiculaire à l'axe de rotation, qui passe par le centre de gravité.*

Comme dans ce cas, on a encore  $u = 0$ , le moment qui agit sur le corps est (830.)  $= mscxdx \left( \frac{ydy}{dx} + k - x \right) = mscxydy - mscxdx(k - x)$ . Mais le second terme de cette expression s'évanouit, à cause que les moments négatifs de la partie choquée sont égaux aux moments positifs de la partie choquante ; ainsi cette expression se réduit à  $mscxydy$ . Or le moment du poids est  $= \pi(q \sin \Delta + p \cos \Delta)$ , on aura donc également .....  $\pi(q \sin \Delta + p \cos \Delta) = mscxydy$ . Substituant dans le second membre de cette question, la valeur de  $y$  & celle de  $dy$ , en  $x$

---

recours à l'équation  $e = \frac{P + \pi}{\frac{1}{2}mb\tau}$ , (895.), laquelle devient  $e = \frac{24a^2}{\tau}$ , en y substituant pour  $P + \pi$ , la valeur  $2mbga$ , & ensuite pour  $g$  la valeur  $6a$ . Cette équation donnera  $e = 10a$ , en mettant pour  $\tau$  la valeur  $\frac{24}{10}a$ . Ayant donc les valeurs de  $\tau$  & de  $e$ , on aura facilement celle de  $\Delta$ , par l'équation  $\frac{\sin \Delta}{\cos \Delta} = \frac{1}{e}$ , ou, ce qui est la même chose, en considérant le triangle  $DEF$ , qui donne  $EF : DF :: 1 : \text{Tang } FED$ , ou  $e : \tau :: 1 : \text{Tang } \Delta$ , ou enfin,  $10 : \frac{24}{10} :: 1 : \text{Tang } \Delta = \frac{6}{25}$ . L'angle d'inclinaison est donc celui dont la tangente est les  $\frac{6}{25}$  du rayon ; c'est-à-dire,  $= 13^\circ 30'$  à peu près. En procédant ainsi pour la quatrième racine  $e = 35a$ , on trouvera  $e = \frac{24}{35}a$ ,  $\text{Tang } \Delta = \frac{1225}{24}$  du rayon, c'est-à-dire  $= 5104166$ , ce qui répond à  $88^\circ 53'$ .

&  $dx$ , qu'on tirera de l'équation qui résulte de la figure & de la disposition du corps; intégrant ensuite, & substituant la plus grande valeur de  $x$ , déduite de l'équation  $P + \pi = mscxdy$  qui a lieu entre le poids  $P + \pi$  & la force verticale  $mscxdy$ , qui agit sur le corps, on aura une nouvelle équation, de laquelle on tirera la valeur de  $\sin \Delta$ .

COROLLAIRE I.

(900.) Si l'inclinaison étoit infiniment petite, on pourroit substituer à la place de  $mscxdy$ , la quantité  $(\pm HP + \frac{m}{12} sce^2) \sin \Delta$ , qui alors lui est égale (844.); & l'on auroit  $\pi(q \sin \Delta + p) = (\pm HP + \frac{m}{12} sce^2) \sin \Delta$ ; ce qui donne  $\sin \Delta = \frac{p^2}{\pm HP + \frac{m}{12} sce^2 - q^2}$  \*.

COROLLAIRE II.

(901.) Dans les corps formés par la révolution d'une ligne quelconque autour de l'axe horizontal de rotation, le moment est (838.)  $PK \sin \Delta$ ,  $P$  exprimant le poids total du corps, qui, dans le cas présent, est  $P + \pi$ . Substituant donc dans cette formule le poids  $P + \pi$ , à la place de  $P$  seul, on aura le moment  $K(P + \pi) \sin \Delta$ , & par conséquent  $\pi(q \sin \Delta + p \cos \Delta) = K(P + \pi) \sin \Delta$ , équation qui donne le sinus de l'inclinaison, ou  $\sin \Delta = \frac{\pm p^2}{((K(P + \pi) - q^2)^2 + p^2)^{\frac{1}{2}}}$  \*\*.

COROLLAIRE III.

(902.) Ayant exprimé par  $q$  la distance du centre de gravité  $O$ , au plan qui, passant par le poids additionnel  $\pi$ , est perpendiculaire à  $DOH$ . Si nous supposons maintenant que  $q$  n'exprime plus que la distance de l'axe  $H$  au même plan, nous n'aurons qu'à substituer  $K \pm q$ , en place de  $q$  seul, & l'on aura le sinus de l'inclinaison, ou  $\sin \Delta = \frac{\pm p^2}{((KP \mp q^2)^2 + p^2)^{\frac{1}{2}}}$ , ce sinus étant celui d'un angle plus grand que 90 degrés, si  $\Delta P - q\pi$  est négatif.

FIG. 627

COROLLAIRE IV.

(903.) L'expression  $\sin \Delta = \frac{\pm p^2}{((KP \mp q^2)^2 + p^2)^{\frac{1}{2}}}$  ne donnant qu'une

\* On suppose  $\cos \Delta = 1$ , comme il convient, puisque l'inclinaison est infiniment petite.

\*\* Pour avoir  $\sin \Delta$ , il faut substituer, en place de  $\cos \Delta$ , la valeur  $(1 - \sin^2 \Delta)^{\frac{1}{2}}$ , faire évanouir le radical, & dégager ensuite  $\sin \Delta$ .



seule racine, ou valeur de  $\sin \Delta$ , attendu que la valeur négative ne sert que pour le côté opposé, lorsque  $p$  est négatif; il s'ensuit que les moments seront toujours positifs depuis l'inclinaison correspondante à cette première racine, ou valeur de  $\sin \Delta$ , qu'on incline comme on voudra un corps formé par la révolution d'une ligne quelconque autour d'une axe horizontal.

COROLLAIRE V.

( 904. ) Comme  $KP$  ne se trouve que dans le dénominateur, plus cette quantité sera grande, plus la valeur de  $\sin \Delta$  sera petite.

PROPOSITION LXXVII.

( 905. ) Trouver l'inclinaison que prendra un corps quelconque; qui, flottant sur un Fluide, est poussé par une Puissance constante horizontal, & perpendiculaire à l'axe de rotation, qu'on suppose également horizontal; cette puissance étant placée dans la verticale qui passe par le centre de gravité.

FIG. 76.

Les moments qui agissent sur le corps sont ( 830. ) = . . . . .  $mfcydy(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2 + mfc dx(k-x)(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2$ . Supposant maintenant que  $O$  est son centre de gravité, & que l'angle  $AOB = \Delta$  est l'inclinaison qu'il auroit prise à l'égard de la verticale  $BO$ , si la puissance  $\pi$ , dont la direction est l'horizontal  $CA$ , agissoit au point  $A$ ; & si l'on fait de plus  $AO = q$ , il est clair qu'on aura le moment avec lequel la puissance  $\pi$  agit suivant  $CD = q\pi \cos \Delta$ . Cela posé, nous aurons les trois équations suivantes . . . . .

$$q\pi \cos \Delta = mfcydy(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2 + mfc dx(k-x)(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2.$$

$$P + \pi \sin \Delta \cos \Delta = mfc dy(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2. . . . .$$

$$\pi \cos \Delta^2 = mfc dx(x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}u \sin \theta)^2 *.$$

Substituant, dans ces équations, les valeurs de  $\sin \theta$ , de  $y$  &

\* Car la force  $\pi$  qui agit suivant l'horizontal  $CA$ , peut être décomposée en deux autres, l'une perpendiculaire à  $AO$ , représentée par  $CD$ , & l'autre dirigée suivant  $OA$ , qui est exprimée par  $AD$ . La considération de cette dernière force est inutile, puisque sa direction passant par le centre de gravité, elle ne peut produire aucune rotation ( 138. ). Quant à la force  $CD$ , elle est  $= \pi \cos \Delta$ , & prouve le corps de la part du Fluide, puisqu'il doit leur faire équilibre dans l'inclinaison; c'est ce qui donne la première équation. La force perpendiculaire  $CD$  peut également être décomposée en deux autres, l'une verticale, représentée par  $DE = \pi \cos \Delta \sin \Delta$ , & l'autre horizontal, représentée par  $CE = \pi \cos \Delta^2$ . La première étant ajoutée au poids  $P$ , équivaut à la somme des forces verticales qui agissent sur le corps ( 561. ); & la force horizontal  $\pi \cos \Delta^2$  est égale la somme des forces horizontales, c'est ce qui fournit la seconde & la troisième équation.

de  $dy$ , exprimées en  $x$  &  $dx$ , déduites de l'équation que donnera la figure & la disposition du corps, & intégrant réellement, on aura trois autres équations, par lesquelles on trouvera les valeurs de  $x$ , de  $u$ , & de  $\Delta$ .

PROPOSITION LXXVIII.

(906.) Trouver l'inclinaison que prendra un cylindre qui flotte horizontalement, ce cylindre étant poussé par une puissance constante  $\pi$ , horizontale, & perpendiculaire à l'axe; & cette puissance étant placée dans le plan vertical qui passe par le centre de gravité.

Les moments qui agissent sur le cylindre, lorsqu'il n'est soumis à l'action d'aucune puissance, sont (870.)  $= K(N \cos \Delta + Q \sin \Delta)$ ,  $N$  exprimant la résistance horizontale, &  $Q$  les forces verticales. Or lorsque ce cylindre a acquis sa plus grande vitesse, on a  $N = \pi \cos \Delta^2$ , &  $Q = P + \pi \sin \Delta \cdot \cos \Delta$  (Voyez la Note de l'Art. précédent): donc, en substituant ces valeurs, nous aurons . . . . .  
 $K(\pi \cos \Delta^3 + P \sin \Delta + \pi \sin \Delta^2 \cdot \cos \Delta) = q\pi \cos \Delta$ , ou en divisant par  $K \cos \Delta$ , & mettant l'unité en place de  $\cos \Delta^2 + \sin \Delta^2$ ,  $\pi + \frac{P \sin \Delta}{\cos \Delta} = \frac{q\pi}{K}$ :  
 ou enfin  $\frac{P \sin \Delta}{\cos \Delta} = \frac{q\pi - K\pi}{K} = \frac{\pi(q - K)}{K}$ : mais  $\frac{\sin \Delta}{\cos \Delta}$  est l'expression de la tangente de l'angle de l'inclinaison que prendra le cylindre, ou  $Tang \Delta$ : donc on aura  $Tang \Delta = \frac{\pi(q - K)}{KP}$ .

COROLLAIRE I.

(907.) Si l'on vouloit une solution pour le cas particulier dans lequel la vitesse du cylindre est zero, ou dans lequel un axe horizontal fixe, qui passe par le centre de gravité, assujettit le cylindre, de façon à empêcher son mouvement horizontal & vertical, & à lui laisser seulement le mouvement de rotation autour de cet axe; il n'y auroit qu'à retrancher les quantités qui dépendent de ces mouvements empêchés, laissant seulement le moment  $KP \sin \Delta$  (871.), & l'on auroit  $KP \sin \Delta = q\pi \cos \Delta$ , ce qui donne  $Tang \Delta = \frac{q\pi}{KP}$ .

COROLLAIRE II.

(908.) La tangente de l'inclinaison, le cylindre étant libre, est à la même tangente, le cylindre tournant sur un axe fixe, comme  $q - K$  est à  $q$ , ou comme la distance de la puissance à l'axe du

cylindre, est à la distance de la même puissance, au centre de gravité.

## COROLLAIRE III.

(909.) Ces mêmes moments  $KP \sin \Delta$ , qui ont été trouvés pour le cylindre, ont également lieu pour tout corps formé par la révolution d'une ligne quelconque, autour d'un axe horizontal. On aura donc pour tous ces corps, dans le cas où l'on suppose l'axe fixe, la stabilité, ou la tangente de l'inclinaison  $= \text{Tang } \Delta = \frac{q^2}{KP}$ , cette Tangente étant plus grande que celle qui a lieu lorsque ces corps sont libres, ou avec leur mouvement horizontal.

## COROLLAIRE IV.

(910.) La même chose arrive dans un corps quelconque, quoiqu'il ne soit pas formé par la révolution d'une ligne autour d'un axe horizontal, avec cette seule différence que la quantité  $K$  est variable, selon les différentes inclinaisons.

## COROLLAIRE V.

(911.) Nous avons trouvé (838.)  $K \sin \Delta = h$ ,  $h$  exprimant la distance horizontale du centre de gravité à la verticale, qui passe par le centre de volume. Donc on aura  $K = \frac{h}{\sin \Delta}$ ; & cette valeur étant substituée dans l'équation  $\text{Tang } \Delta = \frac{q^2}{KP}$ , donne  $\text{Tang } \Delta = \frac{q^2 \sin \Delta}{hP} = \frac{\sin \Delta}{\cos \Delta}$ . Donc  $\cos \Delta = \frac{hP}{q^2}$ ; & par conséquent  $\sin \Delta = \frac{q^2 - h^2 P^2}{q^2}$ .

## CHAPITRE XII.

*Des Moments qui agissent sur les corps, lorsqu'ils tournent librement dans des Fluides, sur un axe quelconque qui passe par leur centre de gravité.*

## PROPOSITION LXXIX.

(912.) **T**ROUVER les moments qui agissent sur un corps quelconque, tournant sur un axe qui passe par son centre de gravité.

Soit divisé la surface du corps en petits quadrilateres, sensible-

ment plans, par des plans horisontaux & verticaux, & cherchant la force positive ou négative qui agit sur chacun de ces petits quadrilateres, suivant la direction de son mouvement, on la multipliera par la distance perpendiculaire du petit quadrilatere à l'axe de rotation. Prenant ensuite la somme de tous les produits, on aura les moments totaux qu'on cherche.

La force horisontale, qui agit sur un petit quadrilatere, choquant, ou choqué, est (624.) = . . . . .

$mc(Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ , laquelle étant réduite à une direction quelconque devient = . . . . .

$\frac{mb \sin \pi}{\sin \pi} (Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ .

Supposons maintenant que  $r$  exprime la distance perpendiculaire du petit quadrilatere à l'axe, le moment qui agit sur cette petite surface sera  $= \frac{mbr \sin \pi}{\sin \pi} (Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ ; & le moment total, c'est-à-dire, celui qui agit sur tout le corps sera  $= m \int \frac{br \sin \pi}{\sin \pi} (Da \pm \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ .

COROLLAIRE I.

(913.) Les moments de l'une & de l'autre dénivellation se font par conséquent = . . . . .  
 $m \int \frac{br \sin \pi}{\sin \pi} (Da - \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{6}u^2 a \sin \theta^2)$ .

COROLLAIRE II.

(914.) Si, une des moitiés du corps est égale & semblable à l'autre moitié, de sorte que les quantités  $r$ ,  $\sin \theta$ ,  $\sin \pi$ ,  $D$  &  $a$ , de l'une des moitiés, soient égales aux mêmes quantités correspondantes de l'autre moitié, en sommant les moments qui agissent sur chaque paire de petits quadrilateres correspondants dans l'une & dans l'autre moitié, on trouvera le moment qui agit sur tout le corps  $= \frac{1}{2} m \int \frac{bru \sin \pi \sin \theta}{\sin \pi} ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) = . . . . .$   
 $\frac{1}{2} m \int \frac{bru D^{\frac{1}{2}} a \sin \pi \sin \theta}{\sin \pi} (1 - \frac{a^2}{96 D^2} - \frac{a^4}{2048 D^4} - \&c.)$ ; ou si l'on néglige tous les termes de la série excepté le premier,  $= . . . . .$

$\frac{1}{2} m \int \frac{bru D^{\frac{1}{2}} a \sin \pi \sin \theta}{\sin \pi}$ .

## COROLLAIRE III.

(915.) Si l'on appelle  $V$  la vitesse angulaire avec laquelle tourne le corps, on aura (131.)  $V = \frac{u dt}{r}$ , &  $u = \frac{rV}{dt}$ , substituant cette valeur de  $u$  dans l'expression des moments; ils seront encore exprimés par

$$m \int \frac{br \sin x}{\sin u} \left( Da \pm \frac{rV \sin \theta}{6 dt} \left( (D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{r^2 V^2 a \sin \theta^2}{64 dt^2} \right).$$

## COROLLAIRE IV.

(916.) Les moments de l'une & de l'autre dénivellation seront par conséquent =

$$m \int \frac{br \sin x}{\sin u} \left( Da - \frac{rV \sin \theta}{6 dt} \left( (D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} \right) + \frac{r^2 V^2 \sin \theta^2}{64 dt^2} \right).$$

## COROLLAIRE V.

(917.) Si l'une des moitiés du corps étoit égale & semblable à l'autre moitié, de sorte que les quantités  $r$ ,  $\sin \theta$ ,  $\sin x$ ,  $\sin u$ ,  $D$  &  $a$  d'une moitié, fussent égales aux mêmes quantités correspondantes de l'autre moitié, en sommant les moments qui agissent sur deux petits quadrilatères correspondants dans l'une & dans l'autre moitié; on trouvera que le moment total, ou celui qui agit sur tout le corps sera =  $\frac{1}{2} m \int \frac{br^2 V \sin x \cdot \sin \theta}{dt \sin u} \left( (D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} \right) =$

$$\frac{1}{2} m \int \frac{br^2 V \sin x \cdot \sin \theta D^{\frac{3}{2}} a}{dt \sin u} \left( 1 - \frac{a^2}{96 D^2} - \frac{a^4}{2048 D^4} - \&c. \right).$$

## COROLLAIRE VI.

(918.) Si l'on exprimait les surfaces du corps par une équation algébrique, on pourroit substituer  $D+x$  à la place de  $D$ , &  $dx$  à la place de  $a$ : par cette substitution les moments deviendroient =  $m \int \frac{br \sin x}{\sin u} dx \left( D+x \pm \frac{rV \sin \theta}{4 dt} (D+x)^{\frac{3}{2}} + \frac{r^2 V^2 \sin \theta^2}{64 dt^2} \right)$ ; ou

$$\text{si le corps flotte, ils seroient} = m \int \frac{br \sin x}{\sin u} dx \left( x^{\frac{3}{2}} \pm \frac{rV \sin \theta}{8 dt} \right)^*.$$

## COROLLAIRE VII.

(919.) Si l'une des moitiés du corps étoit égale & semblable à l'autre moitié, de sorte que les quantités  $x$ ,  $\sin \theta$ ,  $\sin x$ ,  $\sin u$ ,

\* Car alors  $D=0$  (587.).



$D$  &  $a$  d'une des moitiés, fussent égales aux mêmes quantités, correspondantes de l'autre moitié, l'expression des moments seroit =  $\frac{1}{2} m V \int \frac{b r^2 (D+x)^{\frac{1}{2}} dx \sin x \cdot \sin \theta}{d \sin \theta}$ ; & si le corps étoit flottant, cette expression deviendrait =  $\frac{1}{2} m V \int \frac{b r^2 x^{\frac{1}{2}} dx \sin x \cdot \sin \theta}{d \sin \theta}$ .

COROLLAIRE VIII.

(920.) Les moments qui agissent sur le corps seront donc, proportionnels à  $\frac{V}{dt}$ , ou seront égaux à une quantité constante quelconque, multipliée par  $\frac{V}{dt}$ .\*.

COROLLAIRE IX.

(921.) Si le corps étoit formé par la révolution d'une ligne quelconque, autour de l'axe même qui passe par son centre de gravité, & sur lequel tourneroit le corps, on auroit  $\sin x = 0$ , & par conséquent les moments seront aussi égaux à zero.

PROPOSITION LXXX.

(922.) Décomposer les moments qui agissent sur un corps, dont les moitiés sont égales & semblables, & qui tourne sur un axe horizontal, en moments horizontaux & verticaux.

Si l'on divise par  $r$  le moment  $\frac{m b r u D^{\frac{1}{2}} a \sin x \cdot \sin \theta}{2 \sin \theta} = \frac{m b r u x^{\frac{1}{2}} dx \sin x \cdot \sin \theta}{2 \sin \theta}$ , qui agit sur deux petits quadrilatères quelconques correspondants, la force que ces deux petites surfaces exerceront, sera =  $\frac{m b u x^{\frac{1}{2}} dx \sin x \cdot \sin \theta}{2 \sin \theta}$ .

Or la vitesse  $u$  peut être décomposée dans la vitesse horizontale  $\frac{u(k-x)}{r}$ , & dans la verticale  $\frac{u y}{r}$ ;  $k$  exprimant la distance du centre de gravité à la superficie du Fluide;  $x$  la distance verticale du petit quadrilatère à la même superficie; &  $y$  la distance horizontale du même petit quadrilatère au plan vertical qui coïncide avec l'axe. Substituant donc successivement ces valeurs à la place de  $u$  seul dans l'expression de la force, cette dernière se trouvera composée de deux autres, comme il suit:  $\frac{m b u x^{\frac{1}{2}} dx (k-x) \sin x \cdot \sin \theta}{2 r \sin \theta} + \frac{m b u y x^{\frac{1}{2}} dx \sin x \cdot \sin \theta}{2 r \sin \theta}$ . Mais

\* Cela est évident; car, après l'intégration faite, la quantité qui multiplie  $\frac{V}{dt}$  dans l'expression des moments, est constante pour le même corps.

la première de ces forces provenant d'un mouvement horizontal, on a, pour ce cas (584.),  $\sin \theta = \sin \lambda \cdot \sin n$ ; & la seconde provenant d'un mouvement vertical, on aura (585.),  $\sin \theta = \cos n$ ; la force dont il s'agit sera donc composée de ces deux . . . . .

$\frac{mbur^{\frac{1}{2}} dx}{2r \sin n} (\sin \lambda \cdot \sin \lambda \cdot \sin n (k-x) + y \sin \lambda \cdot \cos n)$ . Chacune de ces parties peut encore être décomposée en deux autres, l'une horizontale, & l'autre verticale, en faisant, dans le premier cas (572, 573, 577 & 580.)  $\sin x = \sin \lambda \cdot \sin n$ ; & dans le second,  $\sin x = \cos n$ ; ainsi les quatre parties dans lesquelles la force sera divisée, seront =

$$\frac{mbur^{\frac{1}{2}} dx}{2r \sin n} (\sin \lambda^2 \cdot \sin n^2 (k-x) + \sin \lambda \cdot \sin n \cdot \cos n (k-x) + y \sin \lambda \cdot \sin n \cdot \cos n + y \cos n^2)$$

Pour avoir maintenant les moments horizontaux & verticaux de cette force, on doit multiplier les parties  $\sin \lambda^2 \cdot \sin n^2 (k-x) + y \sin \lambda \cdot \sin n \cdot \cos n$ , par  $k-x$ , distance verticale du petit quadrilatère au plan horizontal qui passe par le centre de gravité; & les parties  $\sin \lambda \cdot \sin n \cdot \cos n (k-x) + y \cos n^2$ , par  $y$ , distance horizontale du même petit quadrilatère au plan vertical qui coïncide avec l'axe. Les moments qui agissent sur les deux petits quadrilatères correspondants seront donc = . . . . .

$$\frac{mbur^{\frac{1}{2}} dx}{2r \sin n} (\sin \lambda^2 \cdot \sin n^2 (k-x)^2 + 2 \sin \lambda \cdot \sin n \cdot \cos n (k-x) y + y^2 \cos n^2) =$$

$$\frac{mbur^{\frac{1}{2}} dx}{2r \sin n} (\sin \lambda \cdot \sin n (k-x) + y \cos n)^2, \text{ ou, en faisant } \frac{u dt}{r} = V, \text{ ce}$$

qui donne  $u = \frac{Vr}{dt}$ , ces moments seront = . . . . .

$\frac{mbVx^{\frac{1}{2}} dx}{2 dt \sin n} (\sin \lambda \cdot \sin n (k-x) + y \cos n)^2$ . Enfin la somme de tous les moments qui agissent sur le corps entier sera = . . . . .

$$\frac{\frac{1}{2} mV}{dt} \int \frac{bx^{\frac{1}{2}} dx}{\sin n} (\sin \lambda \cdot \sin n (k-x) + y \cos n)^2 = . . . . .$$

$$\frac{\frac{1}{2} mV}{dt} \int cx^{\frac{1}{2}} dx (\sin \lambda \cdot \sin n (k-x)^2 + 2y(k-x) \cos n + \frac{y^2 \cos n^2}{\sin \lambda \cdot \sin n})^*.$$

#### PROPOSITION LXXXI.

(923.) Réduire les moments qui agissent sur un corps dont les moitiés sont égales & semblables, & qui tourne, sur un axe vertical, à deux moments horizontaux perpendiculaires entre eux.

\* Car  $b = \frac{c}{\sin \lambda}$ , Art. 575.

Soit supposé deux plans verticaux perpendiculaires entre eux, & coïncidant avec l'axe; supposant ensuite que la distance horizontale d'un petit quadrilatère à l'un de ces plans soit nommée  $z$ , & que la distance à l'autre soit nommée  $y$ ; on décomposera la vitesse  $u$  en deux autres parallèles aux mêmes plans, lesquelles vitesses seront  $\frac{uz}{r}$  &  $\frac{uy}{r}$ . Si l'on substitue maintenant ces expressions

de la vitesse, en place de  $u$  seul, dans l'expression  $\frac{mbux^{\frac{1}{2}}dx\sin\alpha\sin\theta}{2\sin\alpha}$  qui (922.) est celle de la force qui agit sur deux petits quadrilatères correspondants; cette force sera divisée en deux autres, &  $= \frac{mbux^{\frac{1}{2}}dx\sin\alpha\sin\theta}{2r\sin\alpha} (z+y)$ . Comme ces forces proviennent toutes deux d'un mouvement horizontal, & qu'on demande qu'elles exercent leur action dans la même direction, on a pour toutes les deux  $\sin\alpha$ , ainsi que  $\sin\theta = \sin\lambda.\sin\alpha$  (572 & 584); donc ces forces seront  $\frac{mbux^{\frac{1}{2}}dx\sin\lambda\sin\alpha}{2r\sin\alpha} (z+y) = \frac{\frac{1}{2}mVx^{\frac{1}{2}}dx\sin\lambda\sin\alpha}{dt} (z+y)$ .

Multipliant maintenant chacune de ces forces par la distance horizontale  $z$  &  $y$  de l'axe à leurs directions, & mettant  $dz$  &  $dy$  à la place de  $c$ , on aura, pour l'expression des moments, . . . .

$$\frac{\frac{1}{2}mVx^{\frac{1}{2}}dx\sin\lambda\sin\alpha}{dt} (z^2dz + y^2dy).$$

### SCOLIE I.

(924.) On a supposé, comme on le voit, dans le calcul, non-seulement que les moitiés du corps, prises de part & d'autre d'un des plans verticaux, sont égales & semblables; mais encore que le second plan vertical divise aussi le corps en deux moitiés égales & semblables. C'est ce qu'on doit avoir présent à l'esprit, pour ne pas confondre les corps dont il s'agit ici, avec ceux qui ne peuvent être divisés en deux moitiés égales & semblables que par un seul plan vertical.

### SCOLIE II.

(925.) Quoique la rotation puisse, sans contredit, se faire sur un axe quelconque, & sous quelque inclinaison que ce soit, cependant toutes les rotations possibles peuvent se réduire à trois, l'une sur un axe vertical, & les deux autres sur deux axes horizontaux perpendiculaires entr'eux; nous nous bornerons, pour plus de facilité, à considérer la rotation seulement sur ces trois axes.

PLANC. IV. Nous ne la considérerons même que sur deux axes, l'un vertical & l'autre horizontal, attendu que tout ce qu'on dira de la rotation sur ce dernier, s'appliquera également à la rotation sur l'autre axe horizontal.

## PROPOSITION LXXXII.

( 926. ) Trouver les moments qui agissent sur un cylindre qui flotte horizontalement sur un Fluide, & qui tourne sur un axe horizontal parallèle à ses côtés, & passant par le centre de gravité.

Soit *ABFD* le cylindre, *C* son centre de volume, & *CGE* une verticale dans laquelle se trouve le centre de gravité *G*. Soit tiré l'horizontale *BF*, ainsi que les droites *CB*, *GB*, & soit fait *CG* = *k*, *CB* = *R*, *CE* = *x*, & *BE* = *y*. Le moment provenant des forces qui agissent sur une différencielle horizontale en *B*, & sur la correspondante en *F*, est ( 919. ) =  $\frac{\frac{1}{2} m b r^2 V x^{\frac{1}{2}} dx \sin \alpha \sin \theta}{ds \sin \alpha}$ ; *b* exprimant la longueur du cylindre; *r* = *GB*; *x* = *θ* = l'angle *GBC*;  $\sin \alpha = \sin B C E = \frac{y}{R}$ . Par conséquent on aura  $K : \sin \theta :: r : \frac{y}{R}$ ; ce qui donne  $r \sin \theta = \frac{k y}{R}$ . Ces valeurs étant substituées dans l'expres-

sion des moments, elle deviendra  $\frac{\frac{1}{2} m b V k^2 y x^{\frac{1}{2}} dx}{R ds} = \frac{m b V k^2}{2 R ds} x^{\frac{1}{2}} dx \sqrt{R^2 - x^2}$ .

La somme des moments qui agissent sur tout le cylindre depuis l'horizontale *BF* jusqu'au diamètre aussi horizontal *AD*, sera donc  $= \frac{m b V k^2}{2 R ds} \int x^{\frac{1}{2}} dx \sqrt{R^2 - x^2}$ ; ou, en réduisant  $\sqrt{R^2 - x^2}$  en série, & intégrant,

$$= \frac{m b V k^2}{ds} \left( \frac{1}{3} x^{\frac{3}{2}} - \frac{x^{\frac{7}{2}}}{7.2R^2} - \frac{x^{\frac{9}{2}}}{11.8R^4} - \frac{x^{\frac{11}{2}}}{15.16R^6} - \frac{5x^{\frac{13}{2}}}{19.128R^8} - \frac{7x^{\frac{15}{2}}}{23.256R^{10}} - \&c. \right)$$

Faisant maintenant *x* = *R*, les moments qui agissent sur tout le demi-cylindre *ABHFD* seront = . . . . .

$$\frac{m b V k^2 R^{\frac{3}{2}}}{ds} \left( \frac{1}{3} - \frac{1}{7.2} - \frac{1}{11.8} - \frac{1}{15.16} - \frac{5}{19.128} - \frac{7}{23.256} - \&c. \right), \text{ ou, } = \frac{6}{25} \cdot \frac{m b V k^2 R^{\frac{3}{2}}}{ds},$$

à très-peu près.

## COROLLAIRE I.

( 927. ) Les moments de la dénivellation sont négligeables, parce qu'on a dit dans la Proposition précédente.

## COROLLAIRE II.

( 928. ) Tous les moments s'évanouissent lorsqu'on a *k* = 0; c'est-à-dire, lorsque le centre de gravité coïncide avec l'axe du cylindre.

## CHAPITRE XIII.

*De la Vitesse angulaire avec laquelle les corps flottants tournent sur un axe quelconque.*

### PROPOSITION LXXXIII.

(929.) **T**ROUVER la vitesse angulaire avec laquelle un corps flottant tourne sur un axe quelconque, étant animé par une, ou par plusieurs puissances.

La vitesse angulaire est (179.)  $V = \frac{d\varphi}{dt}$ ;  $p\pi$  exprimant la somme des moments des puissances qui agissent;  $t$  le temps de leur action; &  $S$  la somme des moments d'inertie. Substituant donc en place de  $p\pi$  les moments qui agissent sur le corps, & qui proviennent des résistances & de l'action des puissances. On aura une équation, de laquelle on tirera la valeur de la vitesse angulaire  $V$  dans quelque instant de l'action que ce soit.

### COROLLAIRE I.

(930.) Plus les moments d'inertie seront grands, plus il faudra de temps au corps pour acquérir une vitesse angulaire donnée.

### SCOLIE.

(931.) Les moments  $p\pi$ , ou leur somme, peuvent provenir de différentes puissances, & ces puissances peuvent être constantes; c'est-à-dire, indépendantes de la vitesse angulaire  $V$ , ou elles peuvent dépendre absolument de cette vitesse; comme en effet, elles en dépendent lorsqu'elles proviennent de la résistance du Fluide, ainsi que nous l'avons vu dans le Chapitre précédent. M. Bouguer (*Traité du Navire*, liv. II, section III, Chap. I, § 3.), & Léonard Euler, ont fait abstraction de cette dernière espèce de puissance, & même M. Bouguer ajoute qu'il néglige ces résistances, à cause que le corps divise très-peu de Fluide; & qu'il en est de la résistance qu'il éprouve, comme de celle que l'air oppose au mouvement des pendules; résistance qui est presque insensible, à cause que la vitesse angulaire  $V$  est très-petite. Mais le cas dont il s'agit ici est très-différent; car les pendules oscilleroient encore avec plus de régularité sans la résistance, au lieu que sans la résis-



tance, les corps ne pourroient pas se soutenir, dans leur rotation, sur les Fluides. Le seul cas où ceci ait quelque fondement, est celui où le corps est formé par la révolution d'un plan quelconque, autour d'un axe qui passe par le centre de gravité. Dans ce cas, en supposant que la rotation, ou oscillation, se fasse sur un axe horizontal, si l'on incline un peu le corps, le moment qui l'obligera à tourner, lorsqu'on l'aura abandonné à lui-même, sera (838.), celui qui résulte de l'action du Fluide verticalement, lequel est  $= KP \sin \Delta$ , expression qui devient zero lorsque  $K=0$ ; mais cette condition de  $K=0$  est nécessaire pour que les moments résistants s'évanouissent: donc ces moments ne s'évanouissent, même dans ce cas, que lorsque le corps n'est animé par aucune action qui le fasse tourner; c'est-à-dire, lorsqu'il perd entièrement la stabilité, & qu'il est impossible, dans la pratique, qu'il se soutienne. La résistance des Fluides est donc, par conséquent, nécessaire dans la rotation des corps. On fera voir dans la suite que, dans quelques cas, cette résistance n'est pas aussi peu considérable que l'a cru M. Bouguer.

## COROLLAIRE II.

(932.) Si l'on avoit  $p\pi = 32 KP \sin \Delta - \frac{GV}{dt}$ , \*  $K$ ,  $P$  &  $G$ , étant constants, on auroit  $V = \frac{dt \int (32 KP \sin \Delta - GV)}{S}$ : ou parce

\*Voici le fondement de cette égalité. Lorsqu'on incline le corps d'une quantité infiniment petite, ou même d'une quantité finie, & qu'on l'abandonne ensuite à lui-même, le moment  $p\pi$  qui l'oblige à tourner, est celui qui résulte de l'action verticale du Fluide, en faisant abstraction de la résistance que le Fluide oppose à ce mouvement. Or, dans cette expression,  $\pi$  représente la puissance, ou la résultante des puissances qui animent le corps, ainsi elle est  $= 32 P$ , (52.);  $P$  exprimant le poids du corps: & la quantité  $p$ , est la distance horizontale de la direction de la puissance au plan vertical qui passe par l'axe de rotation, c'est-à-dire, au plan directeur (167 & 168.), laquelle distance est  $= K \sin \Delta$  (838 & 839.). Donc le moment  $p\pi = 32 KP \sin \Delta$ , abstraction faite du moment des résistances qui proviennent de la rotation.

Mais lorsque le corps est abandonné à lui-même, & qu'il tend à se rétablir dans sa première situation, il éprouve, de la part du Fluide, une résistance qui s'oppose à son mouvement, avec une énergie d'autant plus grande, qu'il se meut, ou tend à se mouvoir, avec une plus grande vitesse angulaire. Or (920.) le moment de cette résistance est proportionnel à  $\frac{V}{dt}$ , ou est égal à  $\frac{V}{dt}$  multiplié par une quantité constante; ainsi en appelant  $G$  cette constante, le moment de la résistance sera  $= \frac{GV}{dt}$ .

Cela posé, il est évident que le moment total  $p\pi$  qui agit sur le corps, tant en vertu de l'action des puissances que de celle des résistances sera  $= 32 KP \sin \Delta - \frac{GV}{dt}$ .

que (131.)  $V = \frac{u dt}{K}$ ,  $u$  exprimant la vitesse d'un point éloigné de l'axe de la quantité  $K$ , on auroit  $\frac{u dt}{K} = \frac{dt \int (32 KP dt \sin \Delta - \frac{G u dt}{K})}{S}$ , & par conséquent  $Su = 32 K^2 P \int dt \sin \Delta - G \int u dt$ .

COROLLAIRE III.

(933.) Si l'on suppose  $G=0$ , ou, ce qui est la même chose, si l'on fait abstraction des résistances, comme l'ont fait les Auteurs cités ci-dessus, il viendra  $V = \frac{dt \int 32 KP dt \sin \Delta}{S} = \frac{32 dt KP}{S} \int dt \sin \Delta$ .

PROPOSITION LXXXIV.

(934.) Trouver la longueur d'un pendule simple isochrone avec le corps flottant qui oscille sur un axe horizontal.

Soit  $L$  la longueur du pendule simple, on aura (184.)  $V = \frac{\int dt \int dt \sin \Delta}{L} = \frac{\omega dt}{L}$ , en supposant que  $\omega$  représente la vitesse du corps

dans le pendule: donc  $\int dt \sin \Delta = \frac{\omega}{L}$ ; mais comme on suppose que les corps décrivent des arcs semblables en temps égaux, on a,  $\omega : u :: L : K$ , &  $\omega = \frac{Lu}{K}$ ; par conséquent on a aussi  $\int dt \sin \Delta =$

$\frac{Lu}{K} = \frac{Lu}{32K}$ . Cette valeur étant substituée dans l'équation  $Su = 32 K^2 P \int dt \sin \Delta - G \int u dt$ , il en résulte  $Su = KPLu - G \int u dt$ . Supposant maintenant que les oscillations soient très-courtes, ou infiniment petites, on pourra supposer l'arc que décrivent les corps égal à son sinus, lequel, dans le corps flottant, est  $= K \sin \Delta$ , & par conséquent on aura  $u dt = K d \sin \Delta$ , &  $\int u dt = K \sin \Delta$ , ce qui donnera  $Su = KPLu - GK \sin \Delta$ ; mais la vitesse  $\omega$  au milieu de l'oscillation, est (359.)  $= 8 \left( \frac{L^2 \sin^2 \Delta}{2L} \right)^{\frac{1}{2}} = 8 \sin \Delta \sqrt{\frac{1}{2}L} = \frac{Lu}{K}$ ,

donc  $u = \frac{8K \sin \Delta}{\sqrt{2L}}$ . Cette valeur de  $u$  étant substituée, donne  $\frac{8KS \sin \Delta}{\sqrt{2L}} = \frac{8K^2 P \sin \Delta \sqrt{L}}{\sqrt{2}} - GK \sin \Delta$ ; ou  $G \sqrt{2L} = KPL - S$ ; & en quarrant  $\frac{1}{2} G^2 L = K^2 P^2 L^2 - 2KPLS + S^2$ , d'où l'on tirera

$$L = \frac{S}{KP} - \frac{G^2}{64 K^2 P^2} \pm \sqrt{\left( \frac{S}{KP} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2} \right)^2 - \frac{S^2}{K^2 P^2}}$$

## S C O L I E I.

(935.) L'analogie  $w : u :: L : K$ , n'est pas rigoureusement exacte; mais à cause de la petitesse des arcs décrits, on peut la prendre pour telle.

## C O R O L L A I R E I.

(936.) Si l'on suppose  $G=0$ , ou si l'on fait abstraction des résistances, on aura  $L = \frac{s}{KP}$  : expression qui ne diffère pas de celle que nous avons trouvée (189.) pour la longueur du pendule simple isochrone à un pendule composé. Donc le corps flottant oscille comme un pendule.

## C O R O L L A I R E I I.

(937.) Si nous nommons  $l$  la longueur du pendule simple qui bat les secondes de temps moyen, &  $t$  le temps, en secondes, de la durée d'une oscillation du corps flottant, ou du pendule  $L$  : puisque les quarrés des temps de la durée des oscillations, sont comme les longueurs des pendules (372.), on aura  $l : L :: 1 : t^2$ , &  $L = lt^2$ . Substituant cette valeur de  $L$  dans l'équation  $L =$

$$\frac{s}{KP} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2} \pm \sqrt{\left(\frac{s}{KP} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2}\right)^2 - \left(\frac{s}{KP}\right)^2}, \text{ on en déduira } t =$$

$$\sqrt{\frac{s}{KP l} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2 l}} \pm \frac{1}{l} \sqrt{\left(\frac{s}{KP} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2}\right)^2 - \left(\frac{s}{KP}\right)^2}.$$

## C O R O L L A I R E I I I.

(938.) Si l'on suppose  $G=0$ , il en résulte  $t = \sqrt{\left(\frac{s}{KP}\right)}$ .

## S C O L I E I I.

(939.) Maintenant, pour satisfaire à l'engagement que nous avons pris dans l'Art. 931, nous pouvons comparer les moments des résistances  $\frac{6mbV k^2 R^{\frac{1}{2}}}{25 dt}$ , (926.) qui agissent sur un cylindre pendant sa rotation, avec les moments  $kP \sin \Delta$ , qui constituent sa stabilité. Supposons d'abord  $\frac{6mbV k^2 R^{\frac{1}{2}}}{25 dt} = kP \sin \Delta$ , & substituons (131.) à la place de  $\frac{V}{dt}$ , la valeur  $\frac{u}{k}$ , en supposant que  $u$  exprime la vitesse avec laquelle se meut l'axe du cylindre, &  $k$  la distance

distance de cet axe au centre de gravité; & nous aurons  $\frac{6mbVR^{\frac{1}{2}}}{25} =$

$P \sin \Delta$ . Supposons encore que le cylindre est submergé dans le fluide jusqu'à sa plus grande largeur, comme on l'a supposé, Art. 926; alors son poids  $P$  sera  $= \frac{1}{2} R^2 cbm$ ,  $c$  exprimant la circonférence d'un cercle dont le diamètre est l'unité, & nous aurons  $\frac{6}{25} mbu R^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{2} R^2 cbm \sin \Delta$ , ou  $12u = 25 R^{\frac{1}{2}} c \sin \Delta$ . Soit supposé, de même, qu'ayant incliné le cylindre de l'angle  $\Delta$ , & le laissant en liberté, il prenne la vitesse  $u$  en se rétablissant dans la situation verticale, l'on aura  $u = \frac{8k \sin \Delta}{\sqrt{2L}}$ ; ou en faisant  $k = \frac{1}{2} R$ ,  $u = \frac{4R \sin \Delta}{\sqrt{2L}}$ :

ce qui donne  $\frac{48R \sin \Delta}{\sqrt{2L}} = 25 R^{\frac{1}{2}} c \sin \Delta$ , &  $\sin \Delta = \frac{48R^{\frac{1}{2}} \sin \Delta}{25c\sqrt{2L}}$ . On aura donc, d'après la supposition de  $k = \frac{1}{2} R$ , & de  $P = \frac{1}{2} R^2 cbm$ , ...  $\frac{6mbVR^{\frac{1}{2}}}{25 dt} = kP \sin \Delta = \frac{24 R^{\frac{1}{2}} P \sin \Delta}{25c\sqrt{2L}}$ . Ainsi la force de la stabilité, ou le moment  $kP \sin \Delta = \frac{1}{2} kP \sin \Delta$ , sera au moment de la résistance que la même inclinaison  $\Delta$  produit dans la rotation, comme  $\frac{1}{2} R P \sin \Delta$  est à  $\frac{24 R^{\frac{1}{2}} P \sin \Delta}{25c\sqrt{2L}}$ , ou comme  $25c\sqrt{2L}$  est à  $48 R^{\frac{1}{2}}$ . Si nous supposons maintenant (936.)  $L = \frac{S}{kP}$ , & de plus  $S = \frac{1}{2} k^2 P$ , on aura  $L = \frac{1}{2} k = \frac{1}{2} R$ : & l'un des moments sera à l'autre, comme  $25c$  est à 96.

### SCOLIUM III.

(940.) On peut encore, dans le même cas du cylindre, considérer la valeur de  $L$ , en ayant égard à celle de  $G$ . Les moments des résistances sont (926 & 932.)  $\frac{6mbVR^{\frac{1}{2}}}{25 dt} = \frac{GV}{dt}$ : donc  $G = \dots \frac{6}{25} mbk^2 R^{\frac{1}{2}}$ , ou, en faisant  $k = \frac{1}{2} R$ , ce qui donne  $G = \frac{6}{25} mb R^{\frac{3}{2}}$ , &  $\frac{G^2}{64 k^2 P^2} = \frac{36 m^2 b^2 R^3}{P^2 (100)^2 (4)^2}$ \*, ou bien, en substituant  $P = \frac{1}{2} R^2 cbm$ ,  $\frac{G^2}{64 k^2 P^2} = \frac{36 R}{(25c)^2 (8)^2}$ . Substituant pareillement dans la quantité  $\frac{S}{KP}$  les valeurs de

\* Il y a dans cet endroit une faute de calcul qui influe sur le résultat de cette Proposition. On trouve dans l'original  $\frac{G^2}{64 K^2 P^2} = \frac{36 m^2 b^2 R^3}{P^2 (100)^2 (32)^2}$ ; c'est cette différence qui en occasionne dans toute la suite du calcul.

$K$  & de  $P$ , avec  $S = \frac{1}{2} K^2 P$ , on aura  $\frac{S}{KP} = \frac{K^2 P}{4KP} = \frac{1}{4} K = \frac{1}{4} R$ : ce qui donnera par conséquent  $L = \frac{1}{4} R + \frac{36R}{(25c)^2(8)^2} + \sqrt{\left(\frac{1}{4} R + \frac{36R}{(25c)^2(8)^2}\right)^2 - \frac{1}{4} R^2}$   
 $= \frac{1}{4} R + \frac{36R}{(25c)^2(8)^2} + \frac{1}{4} R \sqrt{\left(1 + \frac{36}{(25c)^2(8)^2}\right)^2 - 1} = \dots$   
 $\frac{1}{4} R + \frac{36R}{(25c)^2(8)^2} + \frac{3R}{25c \cdot 8} \sqrt{1 + \frac{9}{(25c)^2(4)}}$ ; ou enfin,  $L = \frac{1}{4} R \left(1 + \frac{1}{4}\right)$ , à peu de chose près: de sorte que la valeur de  $G$  introduite dans le calcul, rend la longueur du pendule simple isochrone avec le cylindre de  $\frac{1}{4} R$  plus grande.

## COROLLAIRE IV.

(941.) Si nous substituons la valeur de  $L = \frac{1}{4} R$  dans l'équation (937.)  $L = l t^2$ , nous aurons  $l t^2 = \frac{1}{4} R$ : ce qui donne le temps dans lequel le cylindre achevera une oscillation, c'est-à-dire,  $t = \frac{R^{\frac{1}{2}}}{(8l)^{\frac{1}{2}}}$ .

## S C O L I E IV.

(942.) La longueur du pendule simple qui bat les secondes de temps moyen sur le bord de la mer en Espagne, est, comme nous l'avons déjà dit, *Article 373*, de 440 lignes du pied de *Paris*, ou de  $\frac{440 \cdot 16}{15}$  du pied Anglais: on aura donc  $l = \frac{440 \cdot 16}{15 \cdot 144} = 3 \frac{7}{27}$ ; laquelle valeur étant substituée dans l'équation  $t = \frac{R^{\frac{1}{2}}}{(8l)^{\frac{1}{2}}}$ , on aura

$t = \frac{1}{2} R^{\frac{1}{2}} \sqrt{\frac{27}{11}}$ , ou, à peu près,  $t = \frac{63}{320} R^{\frac{1}{2}}$ . Si nous faisons donc le cylindre de 32 pieds de diamètre, on aura  $R = 16$ , & le temps dans lequel il achevera une oscillation sera d'environ  $\frac{63}{80}$  de seconde.

## P R O P O S I T I O N L X X X V.

(943.) Trouver la plus grande & la moindre vitesse, avec laquelle tournent les corps flottants.

D'après la supposition de  $p\pi = 32 KP \sin \Delta - \frac{GV}{dt}$ , on trouve (932.)  $Su = 32 K^2 P f dt \sin \Delta - G f u dt$ . Différenciant cette équation, on a  $Sdu = 32 K^2 P d \sin \Delta - G u dt$ , ou  $\frac{du}{dt} = \frac{32 K^2 P \sin \Delta - Gu}{S}$ . Or,



dans la plus grande vitesse  $u$ , l'on a  $du=0$ , nous aurons donc  
 $32 K^2 P \sin \Delta - Gu = 0$ ; équation qui donne la plus grande vitesse  
 $u = \frac{32 K^2 P \sin \Delta}{G}$ . Pareillement, la moindre vitesse  $u$  a lieu lorsque  
 $du$ , ou  $\frac{32 K^2 P \sin \Delta - Gu}{S}$ , a sa plus grande valeur. Donc la moindre  
 vitesse  $u=0$ .

## COROLLAIRE I.

(944.) On a trouvé, dans l'Article 210, que l'action, qui a  
 lieu sur les fibres du levier, relativement au mouvement, est pro-  
 portionnelle à  $Sdu$ . Considérant donc le corps flottant, qui tourne,  
 comme un levier, l'action qui s'exercera sur ses fibres, sera comme  
 $Sdu$ , ou comme la quantité  $32 K^2 P dt \sin \Delta - G u dt$  qui lui est  
 égale: & la plus grande action qu'elles éprouveront dans toute  
 l'oscillation, laquelle a lieu dans l'instant où elle commence &  
 dans l'instant où elle finit, sera comme  $32 K^2 P dt \sin \Delta$ .

## COROLLAIRE II.

(945.) Donc la plus grande action qui s'exerce sur les fibres d'un  
 corps dans l'acte de la rotation, ne dépend nullement de  $G$ , ou de la  
 résistance du Fluide; mais elle provient seulement de la quantité  
 $K^2 P dt \sin \Delta$ , ou  $32 K^2 P \sin \Delta$ : c'est-à-dire, du produit de la stabi-  
 lité  $KP \sin \Delta$  par  $32 K$ .

## COROLLAIRE III.

(946.) Un levier uni au corps qui tourne, éprouvera une action  
 proportionnelle à  $S'du$ ,  $S'$  exprimant les moments d'inertie du le-  
 vier seul; mais on a  $du = \frac{32 K^2 P dt \sin \Delta - Gu dt}{S}$ : donc l'action qu'éprou-  
 vera le levier sera proportionnelle à  $\frac{S' dt (32 K^2 P \sin \Delta - Gu)}{S}$ : & la plus  
 grande de toute, sera proportionnelle à  $\frac{S' K^2 P \sin \Delta}{S}$ .



## APPENDICE I.

*Sur la théorie des Comètes, ou Cerf-volants, pour vérifier la Loi de la résistance des Fluides.*

**L**E moyen de vérifier une théorie qui seroit susceptible de quelques difficultés, est de l'appliquer à différentes expériences. Or de toutes les expériences, relatives à la résistance des Fluides, qui se présentent journellement à la vue, il n'en est pas de plus commune que le vol des Comètes, ou Cerf-volants, dont les enfants font usage. La force avec laquelle le vent agit sur ces machines, est ou comme le quarré de sa vitesse, multiplié par le quarré du sinus de son angle d'incidence, comme le croient généralement tous les Auteurs modernes, ou elle est comme la simple vitesse multipliée par le même sinus, selon que nous l'avons établi ci-dessus. C'est en donnant une vraie théorie des Cerf-volants, qu'on peut prouver lequel des deux systèmes convient avec la pratique, & par conséquent sçavoir lequel est le véritable.

*Albert Euler*, fils de *Léonard Euler*, a donné cette théorie, dans les Mémoires de l'Académie Royale de *Berlin*, Tome XII, page 322; mais il l'a fondée sur le premier système, ou sur le principe que les résistances suivent la raison doublée de la vitesse & du sinus d'incidence. Il distingue trois cas dans son Mémoire. Il suppose dans le premier, que le Cerf-volant avec sa ficelle est un corps roide, incapable d'altération; & dans le second & le troisième cas, il suppose que la ficelle n'est attachée au Cerf-volant que par un seul point déterminé, autour duquel il peut tourner librement. Le premier cas n'est, comme on voit, nullement applicable à la pratique; & comme nous cherchons à nous procurer les lumières de l'expérience, toute spéculation sur ce cas seroit absolument inutile. Dans le second cas, l'Auteur a égard aux deux mouvements de rotation que doit avoir le Cerf-volant, l'un sur l'extrémité supérieure de la ficelle, & l'autre sur l'extrémité inférieure. Cette dernière rotation, dit-il, est le résultat de trois forces: la première est la force du vent, réunie au centre de grandeur du Cerf-volant; la seconde est son poids réuni à son centre de gravité; & la troisième est le poids de la ficelle pareillement réuni à son centre particulier

de gravité. Les deux premières forces produisent réellement le mouvement de rotation dont il s'agit : mais la troisième ne peut contribuer à ce mouvement, que dans le cas où la ficelle seroit absolument sans flexibilité, comme l'est un levier. Lorsqu'elle est d'une flexibilité parfaite, comme nous la supposons dans la suite, sa pesanteur n'agit en rien pour produire une telle rotation, parce que la force unique qu'elle exerce, agit seulement suivant la direction de sa longueur, & n'agit en aucune manière dans une direction oblique à cette longueur, qui cependant est l'unique circonstance qui peut contribuer à la rotation effective. Nous devons donc inférer de là que *Albert Euler* a considéré la ficelle comme un corps roide, en supposant cependant que le Cerf-volant puisse tourner librement sur ses deux extrémités, ce qui rend ce cas autant inapplicable à la pratique que le premier. En outre, cet Auteur s'est assujéti, dans cette théorie, à attacher la ficelle seulement dans un point déterminé du Cerf-volant, ce qui, dans la pratique, ne produiroit jamais aucun bon effet. L'usage ordinaire est d'attacher au Cerf-volant deux, trois ou quatre ficelles qui se réunissent à une petite distance, pour n'en former ensuite qu'une seule. Par cette disposition le Cerf-volant se maintient dans sa position, sans pouvoir se mouvoir, ou tourner sur aucun de ses diamètres; au lieu que si l'on néglige cette précaution, il se dérange facilement au moindre accident, & se précipite vers la terre. Cette circonstance n'a point échappé à *Euler*; mais, pour y apporter le remède nécessaire, ayant trouvé que le calcul étoit extrêmement compliqué, il a jugé à propos de le supprimer, & de se restreindre au cas unique d'une seule ficelle.

Le calcul est en effet bien embarrassant; mais c'est seulement dans la supposition que les forces du vent sont en raison composée doublée de ses vitesses, & des sinus de ses angles d'incidence; mais il n'en est pas ainsi dans la supposition que ces forces sont dans la raison composée des simples vitesses, & des simples sinus d'incidence, selon que notre théorie l'indique; le calcul devient même extrêmement facile. Nous ne pouvons donc nous dispenser d'avoir égard à la circonstance des différentes ficelles, en résolvant le problème dans toute sa généralité; & pour comparer les forces du vent, afin de voir si, en effet, elles ne correspondroient pas à la supposition de la raison doublée, nous passerons ensuite au cas particulier d'une seule ficelle, comme l'a fait *Euler*.

Cet Auteur, dans son troisième cas, considère le Cerf-volant avec

une queue; mais il suppose que cette queue est un autre plan, ou Cerf-volant, qui tourne librement à l'extrémité inférieure du premier; supposition qui n'est pas d'une application moins difficile dans la pratique que les premières. La queue est nécessaire dans le Cerf-volant, pour abaisser son centre de gravité, de manière qu'il soit plus bas que le centre de grandeur, & prévenir par-là le mouvement gyrotoire latéral qui pourroit avoir lieu; mais, pour la pratique & pour la théorie, un corps roide quelconque, long & mince, comme un fil d'archal, ou même le prolongement du roseau, ou de la baguette, qui va de l'extrémité supérieure du Cerf-volant jusqu'à l'inférieure, en formant son diamètre principal, convient beaucoup mieux qu'un plan. D'après cela, il est évident que nous pourrions nous dispenser d'avoir égard à cette queue; il suffira, pour en supposer l'existence, d'établir le centre de gravité plus bas que celui de grandeur. Un contrepoids quelconque, placé à l'extrémité inférieure du Cerf-volant, pourroit produire le même effet que la queue, & par conséquent y suppléer. Il faut cependant observer que, dans ce cas, si le contrepoids étoit d'une même pesanteur que la queue, il n'abaisseroit pas autant le centre de gravité que le feroit la queue; ce qui importe beaucoup pour éviter la rotation latérale. Ainsi la queue, telle que les enfants l'attachent à leurs Cerf-volants, est beaucoup plus convenable que le contrepoids d'une même pesanteur; parce que, sans augmenter le poids, elle prévient beaucoup plus efficacement tout mouvement latéral de rotation. Mais comme il faut avoir égard à l'angle qu'elle formeroit avec le diamètre du Cerf-volant, nous ne pouvons la considérer, telle qu'elle est, sans nous jeter dans des calculs fort longs & fort compliqués, attendu que son centre de gravité se trouveroit hors du corps du Cerf-volant. Ainsi nous nous réduisons à considérer la queue comme un corps roide, qui soit le prolongement du diamètre du Cerf-volant; & cette supposition n'est, comme on le voit, nullement éloignée de pouvoir s'appliquer à la pratique.

FIG. 78.

Ceci supposé, soit  $AB$  le Cerf-volant, ou plutôt son diamètre, en le considérant coupé par un plan vertical qui coïncide avec ce diamètre, avec la ficelle  $GOV$ , & même avec la queue  $BX$ . Soient de plus  $AG$ ,  $DG$ , les deux ficelles qui étant attachées au haut & au bas de ce diamètre, & réunies en  $G$  à la ficelle unique  $GOV$ , assujettissent le Cerf-volant. Soit aussi  $C$  son centre de grandeur, &  $P$  celui de gravité. Soit tiré la ligne  $GE$  perpendiculaire au diamètre  $BA$ , les verticales  $PK$  &  $EML$ , la ligne  $GK$  parallèle à l'horison-

tale  $VFL$ , & la ligne  $IGF$  tangente à la ficelle dans le point  $G$ . Enfin soit  $PC = b$ ;  $CE = e$ ;  $GE = g$ ;  $P =$  le poids du Cerf-volant avec sa queue;  $u =$  la vitesse du vent;  $\varphi =$  l'angle  $GEL$ ,  $\theta =$  l'angle  $IGE$ ;  $Ru \sin \varphi =$  la force du vent sur le Cerf-volant, suivant une direction perpendiculaire à son plan, & conformément au système exposé précédemment sur la mesure de ces forces, ou résistances. On voit d'après cela que l'angle  $IHE = \varphi + \theta$ .

Trouver les sinus & cosinus des angles  $\varphi$ ,  $\theta$ , &  $\varphi + \theta$ .

(1.) Le Cerf-volant pouvant tourner librement sur le point  $G$ , les moments à l'égard de ce point doivent se faire équilibre. Les forces qui agissent sont le poids  $P$  du Cerf-volant, qui est dirigé suivant la verticale  $PK$ , & la force du vent  $Ru \sin \varphi$ , qui est dirigée suivant la perpendiculaire au diamètre  $BA$ . Les moments de ces forces sont  $P.GK = P(KM + MG) = P(b + e) \cos \varphi + Pg \sin \varphi$ , &  $Ru \sin \varphi.CE = Rue \sin \varphi$ . On aura donc, pour l'équilibre de ces moments,  $Rue \sin \varphi = P(b + e) \cos \varphi + Pg \sin \varphi$ ; ce qui donne  $\frac{\sin \varphi}{\cos \varphi} = \text{tang } \varphi = \frac{P(b + e)}{Rue - Pg}$ ; & par conséquent  $\sin \varphi = \frac{P(b + e)}{((Rue - Pg)^2 + P^2(b + e)^2)^{\frac{1}{2}}}$ , &  $\cos \varphi = \frac{Rue - Pg}{((Rue - Pg)^2 + P^2(b + e)^2)^{\frac{1}{2}}}$  \*.

(2.) Pour trouver le sinus de l'angle  $\theta$  que forme la tangente  $IGF$  avec la ligne  $GE$ , considérons, que dans le triangle  $GEH$  les trois côtés  $GE$ ,  $EH$ ,  $HG$ , ou les sinus de leurs angles opposés, peuvent être pris pour exprimer les forces qui agissent; sçavoir:  $GE$  pour exprimer la force  $Ru \sin \varphi$ , à cause qu'elle est dirigée suivant cette même ligne  $GE$  perpendiculaire au diamètre  $BA$ ;  $EH$  pour exprimer la force  $P$ , qui agit suivant la direction de cette même verticale; & enfin  $GH$  dont la direction est la même que celle de la ficelle  $GH$ , pour exprimer la résultante de ces deux forces. Cela posé, on aura  $\sin(\varphi + \theta) : \sin \theta :: Ru \sin \varphi : P$ : donc,  $Ru \sin \varphi. \sin \theta = P \sin(\varphi + \theta) = P \sin \varphi. \cos \theta + P \sin \theta. \cos \varphi$ : ce qui donne  $\frac{\sin \varphi}{\cos \varphi} = \text{tang } \varphi = \frac{P \sin \theta}{Ru \sin \varphi - P \cos \theta}$ , pour une seconde expression de la valeur de tangente  $\varphi$ . Egalant donc

\* Ces formules sont faciles à trouver, il ne faut que se rappeler des expressions trigonométriques  $\sec \varphi = (1 + \text{tang } \varphi^2)^{\frac{1}{2}}$ ;  $\cos \varphi = \frac{1}{\sec \varphi} = \frac{1}{(1 + \text{tang } \varphi^2)^{\frac{1}{2}}}$ ; &  $\sin \varphi = \frac{\text{tang } \varphi}{\sec \varphi} = \frac{\text{tang } \varphi}{(1 + \text{tang } \varphi^2)^{\frac{1}{2}}}$ . En substituant dans ces expressions de  $\cos \varphi$  & de  $\sin \varphi$  la valeur de  $\text{tang } \varphi$  qu'on vient de trouver; on aura les expressions mêmes de l'Auteur.



PLANC. V.

ces deux valeurs, on aura  $\frac{P(b+c)}{Ruc-Pg} = \frac{P \sin \theta}{Ru \sin \theta - P \cos \theta}$  : d'où l'on tire,  $\frac{\sin \theta}{\cos \theta} = \tan \theta = \frac{P(b+c)}{Rub+Pg}$ , & par conséquent  $\sin \theta = \frac{P(b+c)}{((Rub+Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}$ , &  $\cos \theta = \frac{Rub+Pg}{((Rub+Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}$ .

(3.) Substituant maintenant dans les équations  $\sin(\varphi+\theta) = \sin \varphi \cos \theta + \sin \theta \cos \varphi$ , &  $\cos(\varphi+\theta) = \cos \varphi \cos \theta - \sin \varphi \sin \theta$ , les valeurs trouvées de  $\sin \varphi$ ,  $\cos \varphi$ ,  $\sin \theta$ , &  $\cos \theta$ , on aura . . . . .

$$\sin(\varphi+\theta) = \frac{RuP(b+c)^2}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)((Rub+Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} \dots \dots \dots$$

$$\cos(\varphi+\theta) = \frac{(Ruc-Pg)(Rub+Pg) - P^2(b+c)^2}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)((Rub+Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}.$$

FIG. 73  
& 79.

(4.) Soit supposé  $u=0$ , on aura  $\sin(\varphi+\theta)=0$ , &  $\cos(\varphi+\theta)=-1$ ; ce qui indique que la tangente  $FH$  tombera de l'autre côté & au-dessous de l'horizontale  $FL$ , & qu'elle coïncidera avec la verticale  $HL$ : c'est-à-dire, que le Cerf-volant sera suspendu à la ficelle. On aura de même  $\sin \varphi = \sin \theta = \frac{b+c}{(g^2 + (b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} = \sin IGE$ ; mais  $\frac{b+c}{(g^2 + (b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} = \sin PGE$  \* : donc le point  $I$  concourt avec le point  $P$ ; c'est-à-dire que le prolongement de la ficelle  $FG$  passe par le centre de gravité. Cette remarque est commune, il est vrai, mais elle justifie la supposition qu'on a faite.

FIG. 80.

(5.) Soit  $Ruc = Pg$ , on aura  $\cos \varphi = 0$ , &  $\sin \varphi = 1$ ; ce qui indique que, dans ce cas, le Cerf-volant  $AB$  sera vertical. On aura de même  $\cos(\varphi+\theta) = \frac{-P}{(Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} = \frac{-P}{(g^2 + P^2)^{\frac{1}{2}}} = \sin EGI$ ; mais  $\frac{-P}{(g^2 + P^2)^{\frac{1}{2}}} = \sin EGC$  : donc le point  $I$  concourt avec le point  $C$ ; c'est-à-dire que le prolongement de la ficelle passe par le centre de gravité  $C$ .

(6.) Soit  $u = \infty$ , on aura  $\sin \varphi = 0$ , ce qui indique que le Cerf-volant se trouvera horizontal. On aura également  $\sin(\varphi+\theta) = 0$ ; & par conséquent la tangente  $HF$  se trouvera verticale.

Trouver la force que le vent exerce sur le Cerf-volant.

(7.) Cette force est  $= Ru \sin \varphi$  : en substituant, dans cette expression, la valeur de  $\sin \varphi = \frac{P(b+c)}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}$ , on aura . . . . .

$$Ru \sin \varphi = \frac{RuP(b+c)}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}.$$

\* Car  $GI = PE$  :  $\sin PGE$  : or  $GI = (g^2 + (b+c)^2)^{\frac{1}{2}}$ , &  $PE = b+c$ . Donc, &c.

\*\* En substituant pour  $P$  la valeur  $\frac{Ruc}{g}$ , & réduisant.

(8.) Soit

(8.) Soit  $u = 0$ , l'on aura  $Ru \sin \phi = 0$ .

(9.) Soit  $Ruc = Pg$ , l'on aura  $Ru \sin \phi = \frac{Pg}{e}$ .

(10.) Soit  $u = \infty$ , l'on aura  $Ru \sin \phi = \frac{P(b+c)}{e}$ .

(11.) Soit supposé en général  $(Ruc - Pg)^2 = (n^2 - 1)P^2(b+c)^2$ ,  $n$  exprimant un nombre quelconque, l'on aura  $Ru \sin \phi = \dots$   

$$\frac{P(b+c)(n^2-1)^{\frac{1}{2}}}{ne} + \frac{Pg}{ne}.$$

(12.) Cette valeur manifeste que le Cerf-volant n'éprouve pas la plus grande action quand  $u = \infty$ ; car quoique dans ce cas le premier terme  $\frac{P(b+c)(n^2-1)^{\frac{1}{2}}}{ne}$  ait sa plus grande valeur, il est évident que le second  $\frac{Pg}{ne}$  a alors sa plus petite. Pour trouver cette plus grande action

$Ru \sin \phi$ , on différenciera sa valeur, & l'on aura  $\frac{RP(b+c)du}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} = \frac{(Ruc-Pg)(b+c)P e du}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{3}{2}}}$ , ce qui donne  $u = \frac{P(b+c)^2 + g^2}{Rge}$ . Substituant cette valeur de  $u$  dans celle de  $Ru \sin \phi$ , on aura la plus grande action du vent

$$Ru \sin \phi = \frac{\left(\frac{P}{ge}(b+c)^2 + \frac{Pg}{e}\right)P(b+c)}{\left(\frac{P^2}{g^2}(b+c)^4 + P^2(b+c)^2\right)^{\frac{1}{2}}} = \frac{P}{e}((b+c)^2 + g^2)^{\frac{1}{2}}.$$

*Trouver la force avec laquelle la ficelle est tendue.*

(13.) Nous avons déjà dit (2.) que, dans le triangle  $GEH$ ,  $GE$  exprimant la force  $Ru \sin \phi$  du vent, &  $EH$  le poids  $P$  du Cerf-volant,  $GH$  exprimera la force résultante qui agit sur la ficelle, c'est-à-dire, la force par laquelle elle est tendue. Cette force est donc dans le point  $G = \frac{P \sin \phi}{\sin \theta} = \frac{P((Rub+Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}$ .

(14.) Pour trouver la même force, ou tension, dans quelque autre point de la ficelle, on la regardera comme un polygone, d'un nombre infini de côtés infiniment petits. Soit  $AB$ ,  $BC$  deux de ces côtés, & soit tiré la verticale  $BF$ , avec la ligne  $CF$  parallèle à  $AB$ ;  $CF$  exprimera la force, ou tension, suivant  $BA$ ,  $BC$  celle qui agit suivant la ligne même  $BC$ , &  $BF$  la force résultante des deux premières, laquelle doit faire équilibre au poids de la ficelle. La tension suivant  $BA$  sera donc à la tension suivant  $BC$ , comme le sinus de  $FBC$  est au sinus de  $CFB$ , ou de son égal  $ABF$ ; c'est-à-dire, que les deux tensions suivant les côtés  $BA$  &  $BC$ , sont réciproquement comme

FIG. 81.

PLANC. V.

les sinus de  $ABF$  &  $FBC$ . On démontrera la même chose de la tension suivant  $CB$  avec celle du côté suivant  $CD$ , & ainsi de suite pour toutes les différencielles: donc en général la tension de la ficelle en un point quelconque de sa longueur, est réciproquement comme le sinus de l'angle que la ficelle forme en ce point avec la verticale.

(15.) Soit  $ABCDE$  la ficelle, & supposons-la divisée en parties infiniment petites  $AB$ ,  $BC$ ,  $CD$ ,  $DE$  &c.; des points  $B$ ,  $C$ ,  $D$ ,  $E$ , &c., soit élevé les verticales  $BF$ ,  $CG$ ,  $DH$ , &c., & soit tiré  $CF$  parallèle à  $BA$ ,  $DG$  parallèle à  $CB$ ,  $EH$  parallèle à  $DG$ , &c. Enfin, en nommant  $\alpha$ ,  $\beta$ ,  $\gamma$ ,  $\delta$ , &c. les angles  $FBA$ ,  $GCB$ ,  $HDC$ , &c., si, dans le triangle  $FBC$ ,  $CF$  exprime la force, ou tension, qu'éprouve  $BA$ ;  $CB$  exprimera celle qu'éprouve  $BC$ , & ces deux forces seront entr'elles comme  $\sin \beta$  est à  $\sin \alpha$ ; c'est-à-dire, que si nous appelons  $A$  la force que souffre  $AB$ ,  $B$  celle que souffre  $BC$ ,  $C$  celle que souffre  $CD$ , &c., on aura  $A : B :: \sin \beta : \sin \alpha$ : on aura pareillement  $B : C :: \sin \gamma : \sin \beta$ , &  $C : D :: \sin \delta : \sin \gamma$ , d'où on déduit les équations  $A \sin \alpha = B \sin \beta = C \sin \gamma = D \sin \delta = \&c.$ ; & par là  $A : D :: \sin \delta : \sin \alpha$ : c'est à-dire, que la force, ou tension, qu'éprouve la ficelle en  $AB$ , est à celle qu'elle éprouve en  $DE$ , réciproquement comme le sinus de l'angle  $\alpha$ , est au sinus de l'angle  $\delta$ .

(16.) On doit observer que dans ce qui vient d'être dit on n'a point eu égard à la force que peut produire le vent sur la ficelle, qu'on peut en effet négliger. Cependant si l'on vouloit y avoir égard, il seroit nécessaire de prendre, au lieu de la verticale  $FB$ , la direction résultante des deux forces, la gravité, & l'action du vent.

Fig. 89.

(17.) Si l'on prend maintenant les abscisses sur une verticale  $AB$ , & les ordonnées sur une horizontale, en nommant  $x$  les abscisses,  $y$  les ordonnées, &  $dh$  les différencielles  $FA$ , ou  $AD$  de la ficelle;  $AE$  &  $AC$  seront les  $dx$ , &  $EF$  &  $CD$  les  $dy$ . Dans ces suppositions le sinus de l'angle que forme la ficelle avec la verticale sera

Fig. 78.

généralement  $= \frac{dy}{dh}$ : mais comme le sinus de l'angle que forme la ficelle avec la verticale, à son extrémité supérieure  $G$  est  $= \sin(\varphi + \theta)$ , & que la tension dans le même point est  $= \frac{P \sin \varphi}{\sin \theta}$ , nous aurons

$\frac{1}{\sin(\varphi + \theta)} : \frac{dh}{dy} :: \frac{P \sin \varphi}{\sin \theta} : \frac{P \sin \varphi \cdot \sin(\varphi + \theta) dh}{\sin \theta dy}$ ; expression de la force, ou tension, qu'éprouve la ficelle dans un point quelconque de sa longueur; ou en substituant, dans cette expression, à la place de  $P \sin(\varphi + \theta)$  sa valeur  $Ru \sin \varphi \cdot \sin \theta$ , (2.) cette même tension sera  $= \frac{dh}{dy} Ru \sin \varphi$ .

(18.) Pour trouver maintenant cette tension en quantités connues & dégagées des différentielles, on égalera les forces opposées qui agissent sur le point  $A$ , en les réduisant à la direction verticale. La force qui agit suivant  $AF$  étant  $= \frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) dh}{\sin \theta dy}$ , celle qui en résulte suivant  $AE$  sera  $= \frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) dx}{\sin \theta dy}$ . Par la même raison, la force suivant  $CA$ , résultante de la tension de la ficelle suivant  $DA$ , sera  $= \frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) (dx - ddx)}{\sin \theta dy}$ , en supposant  $dy$  constante. En outre,  $h$  étant la longueur de la ficelle, que nous supposons d'une densité & d'une grosseur uniforme dans toute son étendue, nous pouvons représenter par  $kh$  le poids total de la ficelle, & par conséquent le poids total d'une de ses différentielles sera exprimé par  $kdh$ . Or ce poids joint à la force suivant  $CA$  doit faire équilibre à la force suivant  $AE$ : donc  $\frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) dx}{\sin \theta dy} = \frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) (dx - ddx)}{\sin \theta dy} + kdh$ , d'où il résulte  $\frac{dy dh}{ddx} = \frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta)}{k \sin \theta}$ ; quantité constante. Faisant, donc,  $\frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta)}{k \sin \theta} = A$ , on aura  $\frac{dy dh}{ddx} = A$ , ou  $dy dh = A ddx$ : en intégrant, on trouvera  $(B + h) dy = A dx = A (dh^2 - dy^2)^{\frac{1}{2}}$ ; & en quarrant  $(B + h)^2 dy^2 = A^2 (dh^2 - dy^2)$ , ce qui donne  $\frac{dh}{dy} = \frac{((B + h)^2 + A^2)^{\frac{1}{2}}}{A}$ . En introduisant cette valeur dans l'expression trouvée de la tension de la ficelle  $\frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) dh}{\sin \theta dy}$ , elle deviendra  $\frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta) ((B + h)^2 + A^2)^{\frac{1}{2}}}{A \sin \theta} = k((B + h)^2 + A^2)^{\frac{1}{2}}$ .

(19.) Pour trouver maintenant la valeur de la constante  $B$  qui complète l'intégrale, considérons qu'à l'extrémité supérieure  $G$  de la ficelle on a  $\frac{dh}{dy} = \frac{1}{\sin (\varphi + \theta)}$ ; mais de l'équation  $\frac{P \sin \varphi \cdot \sin (\varphi + \theta)}{k \sin \theta} = A$ , on tire  $\frac{1}{\sin (\varphi + \theta)} = \frac{P \sin \varphi}{A k \sin \theta}$ : donc on aura pour l'extrémité supérieure de la ficelle  $\frac{P \sin \varphi}{A k \sin \theta} = \frac{((B + h)^2 + A^2)^{\frac{1}{2}}}{A}$ ,  $h$  marquant la longueur totale de la ficelle. On aura donc aussi  $\frac{P^2 \sin^2 \varphi}{k^2 \sin^2 \theta} = (B + h)^2 + A^2 = (B + h)^2 + \frac{P^2 \sin^2 \varphi \cdot \sin^2 (\varphi + \theta)}{k^2 \sin^2 \theta}$ , d'où il résulte  $(B + h)^2 = \frac{P^2 \sin^2 \varphi}{k^2 \sin^2 \theta} (1 - \sin^2 (\varphi + \theta)) = \frac{P^2 \sin^2 \varphi \cdot \cos^2 (\varphi + \theta)}{k^2 \sin^2 \theta}$ : donc  $B = \frac{P \sin \varphi \cdot \cos (\varphi + \theta)}{k \sin \theta} - h$ .

(20.) Si l'on substitue cette valeur de  $B$  dans l'expression de la tension de la ficelle qu'on a trouvée, Art. 18, on aura cette tension dans

un point quelconque éloigné de l'origine de la quantité,  $H = \frac{1}{\sin \theta} ((P \sin \varphi \cos(\varphi + \theta) - k \sin \theta (h - H))^2 + P^2 \sin^2 \varphi \sin^2(\varphi + \theta))^{\frac{1}{2}}$ .

(21.) A l'origine de la ficelle, ou dans le point  $V$  le plus bas, on a  $H = 0$  : donc la tension dans le point  $V$  est = . . . . .

$$\frac{1}{\sin \theta} ((P \sin \varphi \cos(\varphi + \theta) - kh \sin \theta)^2 + P^2 \sin^2 \varphi \sin^2(\varphi + \theta))^{\frac{1}{2}} = \dots \dots \dots$$

$$\left( \left( \frac{P(Rue - Pg)(Rub + Pg) - P^3(b + e)^2}{(Rue - Pg)^2 + P^2(b + e)^2} - kh \right)^2 + \frac{R^2 u^2 P^4 (b + e)^4}{(Rue - Pg)^2 + P^2(b + e)^2} \right)^{\frac{1}{2}}.$$

(22.) Soit supposé  $u = 0$ , la force, ou tension, de la ficelle dans le point  $V$  deviendra  $= \frac{-P(Pg^2 + P^2(b + e)^2)}{P^2g^2 + P^2(b + e)^2} - kh = -(P + kh)$  ; poids du Cerf-volant & de la ficelle.

(23.) Soit  $Rue = Pg$ , la tension deviendra = . . . . .

$$((-P - kh)^2 + \frac{P^2g^2}{e^2})^{\frac{1}{2}} = \left( \frac{P^2(g^2 + e^2)}{e^2} + kh(2P + kh) \right)^{\frac{1}{2}}.$$

(24.) Soit  $u = \infty$ , la tension sera  $= \frac{Pb}{e} - kh$ .

(25.) On déduit clairement de l'analyse de tous ces cas, que la tension de la ficelle varie, à mesure que la vitesse  $u$  du vent varie ; & que cette tension n'arrive pas à être la plus grande lorsque cette vitesse  $u = \infty$ . Car, quoique l'inspection seule de la formule fasse voir que le premier terme augmente à mesure que la vitesse  $u$  augmente, elle manifeste aussi que le second diminue en même temps. On aperçoit cette vérité encore plus clairement, en réduisant en série la quantité  $\frac{P(Rue - Pg)(Rub + Pg) - P^3(b + e)^2}{(Rue - Pg)^2 + P^2(b + e)^2}$  : car la tension devient alors = . . .

$$\left( \left( \frac{P(Rub + Pg)}{Rue - Pg} - \frac{P^3(b + e)^2 Ru}{(Rue - Pg)^3} + \frac{P^3(b + e)^2 Ru}{(Rue - Pg)^3} - \&c. - kh \right)^2 + \frac{R^2 u^2 P^4 (b + e)^4}{(Rue - Pg)^2 + P^2(b + e)^2} \right)^{\frac{1}{2}}.$$

Cette expression fait voir qu'aussi-tôt que  $Pg$  est négligeable par rapport à  $Rue$ , la tension demeure sensiblement constante, &  $= \frac{Pb}{e} - kh$ , quelque augmentation que reçoive la vitesse  $u$ .

(26.) L'expression  $\frac{Pb}{e}$  manifeste aussi, que plus  $b$  fera grand par rapport à  $e$ , plus la tension augmentera ; c'est-à-dire que plus la queue du Cerf-volant sera longue & pesante, plus la tension ou la force qui agit sur la ficelle augmentera.

*Trouver la hauteur verticale que prendra le Cerf-volant.*

(27.) De l'équation  $(B + H) dy = A dx$ , on déduit aussi . . . . .

$$(B + H)^2 (dH^2 - dx^2) = A^2 dx^2, \text{ ce qui donne } dx = \frac{(B + H) dH}{((B + H)^2 + A^2)^{\frac{1}{2}}} : \&c$$



en intégrant  $x = ((B+H)^2 + A^2)^{\frac{1}{2}}$ , ou,  $x^2 = (B+H)^2 + A^2$ ; équation d'une hyperbole équilatère, dont le demi-axe est  $= A$ , les abscisses comptés du centre  $= x$ , & les ordonnées  $= B+H$ . Si donc, avec le demi-axe  $A = \frac{P \sin \varphi \cdot \sin(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} = CD$ , on décrit l'hyperbole équilatère  $DEF$ , les ordonnées donneront les longueurs de la ficelle, & les abscisses, les hauteurs verticales du Cerf-volant.

PLANC. V.

FIG. 83.

(28.) Soit supposé  $F$  le point correspondant au Cerf-volant, on aura, pour ce point,  $H = h$ , & (19.),  $(B+h)^2 + A^2 = \frac{P^2 \sin^2 \varphi}{k^2 \sin^2 \theta} = x^2$ : donc  $x = FL = \frac{P \sin \varphi}{k \sin \theta}$ .

(29.)  $EM$  est l'abscisse qui correspond au cas où l'on auroit  $EH = B$ , &  $H = 0$ : faisant donc dans l'équation  $x^2 = (B+H)^2 + A^2$ ,  $H = 0$ , & substituant à la place de  $B$  sa valeur  $\frac{P \sin \varphi \cdot \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} - h$ , (19.), on aura  $x^2 = (EM)^2 = \left( \frac{P \sin \varphi \cdot \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} - h \right)^2 + \frac{P^2 \sin^2 \varphi \cdot \sin^2(\varphi+\theta)}{k^2 \sin^2 \theta}$ , d'où l'on tire  $EM = \frac{((P \sin \varphi \cdot \cos(\varphi+\theta) - kh \sin \theta)^2 + P^2 \sin^2 \varphi \cdot \sin^2(\varphi+\theta))^{\frac{1}{2}}}{k \sin \theta}$ .

(30.) On aura donc la hauteur verticale  $EK$  du Cerf-volant, (Fig. 83), ou  $HL$  (Fig. 78.) =  $\frac{P \sin \varphi}{k \sin \theta} - \frac{1}{k \sin \theta} \left( (P \sin \varphi \cdot \cos(\varphi+\theta) - hk \sin \theta)^2 + P^2 \sin^2 \varphi \cdot \sin^2(\varphi+\theta) \right)^{\frac{1}{2}}$ , laquelle quantité est la différence des tensions de la ficelle à ses deux extrémités, divisée par  $k$ , (13 & 20.).

 FIG. 83  
& 78.

(31.) Si cette différence étoit donc zéro, la différence de la hauteur verticale des deux extrémités de la ficelle, seroit aussi zéro; c'est-à-dire que si les deux tensions des extrémités étoient égales, ces extrémités se trouveroient dans une même ligne horisontale. Ce principe est bien connu dans la Mécanique.

(32.) Nous avons trouvé (13.) la tension à l'extrémité supérieure de la ficelle du Cerf-volant  $= \frac{P((Rub+Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}{((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}$ , & (21.) celle à l'extrémité inférieure  $V = \left( \left( \frac{P(Ruc-Pg)(Rub+Pg) - P^2(b+c)^2}{(Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2} - kh \right)^2 + \frac{R^2 u^2 P^2 (b+c)^4}{((Ruc-Pg)^2 - P^2(b+c)^2)^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ , donc la hauteur verticale à laquelle parviendra le Cerf volant au-dessus de

➤ Voyez la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Art. 324 & 336.

PLANC. V.

l'horison sera =  $\frac{P((Rub+Pg)^2+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}{k((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} - \dots$

$$\left( \left( \frac{P((Ruc-Pg)(Rub+Pg)-P^2(b+c)^2)}{k((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)} - h \right)^2 + \frac{R^2 u^2 P^4 (b+c)^4}{k^2 ((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)} \right)^{\frac{1}{2}}$$

(33.) Soit supposé  $u=0$ , la hauteur verticale du Cerf-volant sera =  $\frac{P}{k} - \frac{P}{k} - h = -h$ , longueur négative de la ficelle; ce qui est bien connu.

(34.) Soit  $u=\infty$ , la hauteur verticale sera =  $\frac{Pb}{ke} - \frac{Pb}{ke} + h = +h$  longueur de la ficelle.

(35.) Pour trouver maintenant le cas dans lequel la hauteur verticale sera zéro, ou, ce qui revient au même, dans lequel le Cerf-volant se maintiendra dans la même horisontale que le point  $V$ , on égalera l'expression de cette hauteur à zéro. En prenant celle de l'Art. 30, on aura . . . . .

$$\frac{P \sin \varphi}{k \sin \theta} - \frac{1}{k \sin \theta} ((P \sin \varphi \cos(\varphi+\theta) - kh \sin \theta)^2 + P^2 \sin^2 \varphi \sin^2(\varphi+\theta))^{\frac{1}{2}} = 0;$$

ou en multipliant par  $k \sin \theta$ , & en quarrant  $P^2 \sin^2 \varphi = P^2 \sin^2 \varphi - 2 P k h \sin \varphi \sin \theta \cos(\varphi+\theta) + k^2 h^2 \sin^2 \theta$ ; expression qui se réduit à  $\frac{2 P \sin \varphi \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} - h = 0$ . Mais (19.)  $B = \frac{P \sin \varphi \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} - h$ , ou ..

$$B + h = \frac{P \sin \varphi \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta};$$

donc pour que la hauteur verticale soit zéro, on doit avoir  $2B + h = 0$ , ou  $B = -\frac{1}{2}h$ : c'est-à-dire, que les deux extrémités de la ficelle doivent être également distantes, de part & d'autre de l'axe de l'hyperbole, conséquence qui est bien conforme aux principes connus.

(36.) En substituant les valeurs des sinus & cosinus, dans . . .  $\frac{2 P \sin \varphi \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} - h$ , il en résulte  $\frac{2 P ((Ruc-Pg)(Rub+Pg) - P^2(b+c)^2)}{(Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2} = kh$ ;

FIG. 78-

équation qui doit avoir lieu pour que le Cerf-volant demeure dans la ligne horisontale du point  $V$ .

(37.) Si l'on suppose maintenant la vitesse du vent constante, en laissant variable la longueur  $h$  de la ficelle, la hauteur verticale du Cerf-volant sera aussi variable. Mais comme le second terme de l'expression de cette hauteur est négatif, plus ce terme sera petit, plus la hauteur verticale sera grande: or en ne supposant variable que la longueur  $h$ , ce terme aura la moindre valeur qu'il est possible lorsque  $\frac{P((Ruc-Pg)(Rub+Pg) - P^2(b+c)^2)}{k((Ruc-Pg)^2 + P^2(b+c)^2)} - h = 0$ ; ou ce qui est la même chose,

lorsqu'on a  $B=0$  (19.) : donc la plus grande hauteur du Cerf-volant au-dessus de l'horizon, a lieu lorsque  $h=$  . . . . .

$$\frac{P((Ruc-Pg)(Rub+Pg)-P^2(b+c)^2)}{h((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)}, \text{ \& cette même plus grande hauteur}$$

$$\text{sera} = \frac{P((Rub+Pg)^2+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}{h((Ruc-Pg)+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} - \frac{RuP^2(b+c)^2}{h((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}$$

(38.) Comme la valeur de  $h$  dans ce dernier cas, n'est que la moitié de celle qu'on a trouvée dans le précédent, il s'ensuit que la longueur de la ficelle qui fait que le Cerf-volant s'élève à la plus grande hauteur, n'est que la moitié de celle qui l'oblige à se maintenir dans la même horizontale que le point  $V$ .

(39.) Comme la hauteur verticale du Cerf-volant dépend de la différence des tensions aux deux extrémités de la ficelle, il s'ensuit qu'il s'élèvera à sa plus grande hauteur, lorsque la tension à l'extrémité inférieure  $V$  de la ficelle sera la moindre possible. Pour sçavoir donc quand le Cerf-volant acquerra sa plus grande hauteur, il suffit d'avoir attention que la ficelle fasse en ce point la moindre force possible.

(40.) Le sinus de l'angle que forme la ficelle avec la verticale dans un point quelconque, a été trouvé, *Art.* 17 & 18, . . . . .

$$= \frac{dh}{dy} = \frac{(B+H)^2+A^2)^{\frac{1}{2}}}{A} : \text{ mais pour l'extrémité inférieure } V, \text{ on}$$

a  $H=0$  ; & l'on a pareillement  $B=0$  pour le cas où le Cerf-volant acquerra sa plus grande hauteur : donc le sinus de l'angle que formera la ficelle avec la verticale, à son extrémité inférieure  $V$ , est  $= \frac{A}{A} = 1$  : donc cet angle sera droit. Ainsi, pour sçavoir quand le Cerf-volant acquerra sa plus grande hauteur, il suffit d'observer quand la ficelle se trouve horizontale à son extrémité inférieure  $V$ .

*Trouver la valeur de l'horizontale VL.*

(41.) Des deux équations  $(B+H) dy = A dx$ , &  $x^2 = (B+H)^2 + A^2$ , on tire  $dy = \frac{A dx}{(x^2-A^2)^{\frac{1}{2}}}$  \* ; mais  $\int \frac{A^2 dx}{2(x^2-A^2)^{\frac{1}{2}}}$  est l'expression d'un sec-

---

\* C'est l'équation de la *Chalnette*, telle que l'a trouvée *Jean Bernoulli*, *Journal des Sçavants*, année 1692. Plusieurs autres, après lui, ont aussi trouvé l'équation de cette courbe. Voyez le *Tome III de ses Œuvres*, page 497. Voyez aussi la *Quatrième Partie du Cours de Mathématiques* de *M. Bezout*, *Article* 361 & suiv.

PLANC. V.

FIG. 83.

teur de l'hyperbole \* : donc on aura la valeur de  $y$  en divisant le secteur de l'hyperbole par  $\frac{1}{2}A$ .

(42.) Pour trouver la valeur d'un secteur hyperbolique  $FDC$ ,  $EDC$ ,  $eDC$ , &c., nommons  $z$  les abscisses de l'asymptote  $CQ$ , & faisons les ordonnées perpendiculaires  $FQ = v$ . L'équation à cette asymptote sera  $vz = \frac{1}{2}A^2$  \*\*, & la différentielle de l'aire  $QFDP$  sera  $vdz = \frac{A^2 dz}{2z}$ , dont l'intégrale est  $\frac{1}{2}A^2 \log z$ ; mais, pour que cette intégrale désigne seulement l'aire  $QFDP$ , il faut qu'elle devienne égale à zéro, lorsque  $z = CP = A\sqrt{\frac{1}{2}}$ : donc l'aire  $QFDP = \frac{1}{2}A^2 \log \frac{1}{A\sqrt{\frac{1}{2}}}$ . Or cette aire est égale au secteur  $CFD$ , parce que  $QFDC = QFDP + PDC = QFC + FDC$ , &  $PDC = QFC$ , donc  $QFDP = FDC$ : donc le secteur  $FDC = \frac{1}{2}A^2 \log \frac{1}{A\sqrt{\frac{1}{2}}}$ : donc enfin  $y = A \log \frac{1}{A\sqrt{\frac{1}{2}}}$ .

(43.) La valeur de  $z$  se trouve en considérant que  $CF^2 = v^2 + z^2 = 2x^2 - A^2$ , équation d'où l'on tire  $z^2 = x^2 - \frac{1}{2}A^2 \pm \sqrt{(x^2 - \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}$ , & par conséquent on aura  $y = A \log \frac{((B+H)^2 + \frac{1}{2}A^2 \pm \sqrt{((B+H)^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4})^{\frac{1}{2}}}{A\sqrt{\frac{1}{2}}}$ .

Donc on aura, pour l'extrémité de la ficelle où est attaché le Cerf-

PLANC. A.

FIG. 5.

\* Pour le démontrer, soit  $PCA$  un secteur d'hyperbole équilatère, dont on veut avoir l'expression, soit  $C$  le centre de la courbe;  $CA = A$  son demi-axe;  $CM = x$  une abscisse; &  $PM = y$  l'ordonnée correspondante. Menons la ligne  $Cp$  infiniment proche de  $CR$ , & le petit triangle différentiel  $CpP$ , sera l'élément du secteur  $PCA$ . Pour trouver l'expression de cet élément, décrivons du point  $C$ , comme centre, un petit arc  $Po$ , qu'on pourra regarder comme une petite ligne droite perpendiculaire sur  $Cp$ , faisons  $CP = r$ ;  $Po = dz$ , nous aurons  $po = dz$ ,  $Cp = r + dz$ , & par conséquent le triangle  $CpP = \frac{1}{2}Cp \cdot Po$  sera  $= \frac{1}{2}(r + dz)dz = \frac{1}{2}rdz + \frac{1}{4}dz^2$ , à cause que  $\frac{1}{4}dz^2$  est un infiniment petit du second ordre: donc le secteur  $PCA$  a pour expression  $\int \frac{1}{2}rdz$ .

Pour trouver la valeur de cette quantité en  $x$ ,  $dx$  & constantes, soit mené l'ordonnée  $pm$ , & la perpendiculaire  $Pr$  sur cette ordonnée, on aura  $pr = dy$ ,  $Pr = dz$ , &  $Pp = \sqrt{(dz^2 + dy^2)}$ : donc  $Po$  ou  $dz = \sqrt{(Pp^2 - po^2)} = \sqrt{(dx^2 + dy^2 - dr^2)}$ . Maintenant l'équation de la courbe donne  $yy = xx - A^2$ ; en substituant cette valeur de  $yy$  dans celle de  $r = \sqrt{(xx + yy)}$ , on aura  $r =$

$\sqrt{(2xx - A^2)}$ . De plus, en différenciant les valeurs de  $y$  & de  $r$ , on en déduira  $dy^2 = \frac{2x dx^2}{2xx - A^2}$ ; &  $dr^2 = \frac{4x dx^2}{2xx - A^2}$ ; & par conséquent  $dz = \sqrt{\left(dx^2 + \frac{2x dx^2}{2xx - A^2} - \frac{4x dx^2}{2xx - A^2}\right)} = \dots$

$\frac{A^2 dx}{\sqrt{(xx - A^2)}\sqrt{(2xx - A^2)}}$ . Donc enfin  $\int \frac{1}{2}rdz = \int \frac{1}{2}\sqrt{(2xx - A^2)} \cdot \frac{A^2 dx}{\sqrt{(xx - A^2)}\sqrt{(2xx - A^2)}}$   
 $\int \frac{A^2 dx}{2\sqrt{(xx - A^2)}}$ .

\*\* Voyez la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Article 347. En faisant attention qu'il s'agit ici de l'hyperbole équilatère.

\*\*\* Car  $xx - \frac{1}{2}A^2 = xx - A^2 + \frac{1}{2}A^2 = yy + \frac{1}{2}A^2 = (B+H)^2 + \frac{1}{2}A^2$ . Voyez d'ailleurs la note \*.  
 volant

volant, & à laquelle  $H = h$ , . . . . .

$$y = A \log \frac{(B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{((B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}}{A\sqrt{\frac{1}{2}}}, \text{ \& à l'autre extré-}$$

$$\text{mité, ou } H=0, y = A \log \frac{(B^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{(B^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4})^{\frac{1}{2}}}{A\sqrt{\frac{1}{2}}}.$$

Soustrayant cette deuxième quantité de la première, on aura l'horizontale  $VL =$

$$\frac{1}{2}A \log \frac{((B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{((B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4})^{\frac{1}{2}}}{B^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{(B^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}}; \text{ ou, en regardant ce lo-}$$

garithme comme un logarithme des Tables ordinaires, & le rédui-  
sant en logarithme hyperbolique, afin de conserver la même valeur

à l'expression,  $VL =$  . . . . .

$$\frac{1}{2}A (2, 3025851) \log \frac{(B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{((B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}}{B^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{(B^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}} *.$$

On substi-  
tuera ensuite dans cette expression la valeur de  $B =$  . . . . .

$$\frac{P((Ruc-Pg)(Rub+Pg)-P^2(b+c)^2)}{k((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)} - h, \text{ \& de } A = \frac{RuP^2(b+c)^2}{k((Ruc-Pg)^2+P^2(b+c)^2)};$$

en prenant le signe positif, tant au numérateur qu'au dénominateur,

si  $B$  est positif : on le prendra positif au numérateur, & négatif

au dénominateur, si  $B$  est négatif &  $h > B$  : enfin on prendra le

signe négatif, tant au numérateur qu'au dénominateur, si  $B$  est

négatif, &  $h < B$ .

(44.) Si l'on suppose  $u=0$ , alors  $A=0$ , & par conséquent

$$VL=0.$$

(45.) Si  $u=\infty$ , on aura  $A=0$ , & par conséquent  $VL=0$ ,

comme auparavant.

(46.) Dans le cas où les deux extrémités de la ficelle se trou-

vent dans la même horizontale, on a (35.)  $B = -\frac{1}{2}h$ , on aura donc,

$$\text{dans ce cas, } VL = \frac{1}{2}A (2, 3025851) \log \frac{\frac{1}{4}h^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{(\frac{1}{4}h^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}}{\frac{1}{4}h^2 + \frac{1}{2}A^2 - \sqrt{(\frac{1}{4}h^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{4}A^4}}; \text{ ex-}$$

pression qui se réduit à  $VL = A (2, 3025851) \log \frac{1+\cos(\varphi+\theta)}{1-\cos(\varphi+\theta)}$  \*\*, à cause

$$\text{de } B = \frac{P \sin \varphi \cos(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} - h = -\frac{1}{2}h, (19.), \text{ d'où l'on tire (11.)}$$

$$A = \frac{P \sin \varphi \sin(\varphi+\theta)}{k \sin \theta} = \frac{h \sin(\varphi+\theta)}{2 \cos(\varphi+\theta)}.$$

\* Voyez la Quatrième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezout, Ars. 113.

\*\* Car de la valeur de  $B$ , on tire  $P = \frac{kh \sin \theta}{2 \sin \varphi \cos(\varphi+\theta)}$ . Et cette valeur étant substituée dans celle de  $A$ , donne l'expression que l'Auteur indique.



Réduire les formules à un cas facile pour la pratique.

(47.) Nous pouvons supposer pour cela  $e=b$ , &  $g=2e$  : car cette détermination de valeurs dépend seulement de la longueur des ficelles  $AG$ ,  $GD$ , & de la position du point  $D$ , deux choses qui sont absolument arbitraires. La distance  $PC$  étant donc transportée de  $C$  en  $E$ , on fera  $AG=(4b^2+(CA-b)^2)^{\frac{1}{2}}$ , & prenant ensuite le point  $D$  à volonté, l'on aura  $e=b$ , &  $g=2e$ .

(48.) Suivant la théorie des Voiles, qu'on verra développée dans le *Tome II*, *Art.* 261 de cet Ouvrage, la force du Cerf-volant est  $=\frac{1}{30}mua^2\sin\phi$ ; ou en prenant les deux tiers de cette quantité, à cause de ce qu'on a dit (644.), elle sera  $=\frac{1}{10}mua^2\sin\phi$  : donc  $R=\frac{1}{10}ma^2$ ,  $a^2$  désignant l'aire du Cerf-volant, que nous supposons de 9 pieds, &  $m$  le poids d'un pied cube d'eau de mer, que nous verrons dans le *Tome II*, *Art.* 109, être de 64 liv.  $\frac{1}{2}$  \*. On aura donc  $R=\frac{64\frac{1}{2}\cdot 9}{30}$ , ou  $=19$  à peu près.

(49.) Supposons, en outre, que le poids du Cerf-volant avec sa queue soit d'une demi-livre, ou que  $P=\frac{1}{2}$ , & que 2000 pieds de ficelle pèsent une livre, on aura 2000  $k=1$ , ou  $k=\frac{1}{2000}$ .

Toutes ces valeurs étant substituées dans les formules, les réduisent à un cas très-facile pour la pratique.

(50.) Les valeurs des sinus & cosinus des angles  $\phi$ ,  $\theta$ , &  $\phi+\theta$ , deviennent, d'après ces substitutions, telles qu'il suit : . . . . .

$$\sin\phi = \frac{1}{((19u-1)^2+1)^{\frac{1}{2}}} \dots \cos\phi = \frac{19u-1}{((19u-1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}$$

$$\sin\theta = \frac{1}{((19u+1)^2+1)^{\frac{1}{2}}} \dots \cos\theta = \frac{19u+1}{((19u+1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}$$

$$\sin(\phi+\theta) = \frac{19u}{((19u-1)^2+1)((19u+1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}$$

$$\cos(\phi+\theta) = \frac{(19u-1)(19u+1)-1}{((19u-1)^2+1)((19u+1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}$$

(51.) Ces valeurs font voir clairement combien il faut peu de vitesse au vent, pour que la tangente  $HF$  s'élève au-dessus de l'horizon. Cette tangente doit demeurer horizontale, lorsque  $\cos(\phi+\theta)=0$  : donc, pour que ce cas arrive, on doit avoir  $(19u-1)(19u+1)=1$ . ou  $u = \frac{1}{19}\sqrt{2}$  ; de sorte qu'il faut que le vent ne parcoure pas

\* Il s'agit ici du pied cube Anglais, qui pèse 1030 onces, *Averdupois*, ou 64 liv.  $\frac{1}{2}$ . Voyez l'endroit cité.

même 11 lignes par seconde, pour que la tangente  $HF$  demeure horizontale.

(52.) Les mêmes valeurs manifestent également, que, pour peu que la vitesse  $u$  du vent soit sensible, déjà le Cerf-volant se met presque horizontal: il suffit, pour cela, que  $\sin \varphi = \frac{1}{((19u-1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}$  soit négligeable. Supposons donc que  $\frac{1}{((19u-1)^2+1)^{\frac{1}{2}}} = \frac{1}{11}$ , sinus d'un angle moindre qu'un degré, on aura à très-peu près  $\frac{1}{19u} = \frac{1}{11}$ , ce qui donne  $u = 2$ ; c'est à-dire que le vent ayant seulement 2 pieds de vitesse par seconde, cela suffit pour faire prendre au Cerf-volant une situation horizontale, à moins d'un degré près.

(53.) Nous avons trouvé la tension de la ficelle à son extrémité  $V$  (21.) =  $\left( \left( \frac{P(Rue-Pg)(Rub+Pg)-P^2(b+c)^2}{(Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2} - kh \right)^2 + \frac{R^2u^2P^4(b+c)^4}{((Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2)^2} \right)^{\frac{1}{2}}$  donc, dans le cas présent, cette tension sera = . . . . .

$$\left( \left( \frac{\frac{1}{2}(19u-1)(19u+1) - \frac{1}{2}}{(19u-1)^2+1} - \frac{h}{2000} \right)^2 + \frac{19^2u^2}{((19u-1)^2+1)^2} \right)^{\frac{1}{2}}.$$

(54.) Cette expression se réduit à  $\frac{1}{2} - \frac{h}{2000}$ , lorsque  $u$  a une valeur un peu considérable: d'où l'on voit que la tension de la ficelle se maintient presque sensiblement constante, quelque augmentation qui survienne dans la vitesse du vent.

(55.) Nous avons trouvé (32.) la hauteur à laquelle s'élève le Cerf-volant =  $\frac{P((Rub+Pg)^2+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}}{k((Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2)^{\frac{1}{2}}} - . . . . .$

$\left( \left( \frac{P(Rue-Pg)(Rub+Pg)-P^2(b+c)^2}{k((Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2)} - h \right)^2 + \frac{R^2u^2P^4(b+c)^4}{k^2((Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2)^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ . Donc dans le cas présent, cette hauteur sera =  $\frac{\frac{1}{2}((19u+1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}{\frac{1}{2000}((19u-1)^2+1)^{\frac{1}{2}}} = . . . .$

$$\left( \left( \frac{\frac{1}{2}(19u-1)(19u+1) - \frac{1}{2}}{\frac{1}{2000}((19u-1)^2+1)} - h \right)^2 + \frac{19^2u^2}{(\frac{1}{2000})^2((19u-1)^2+1)^2} \right)^{\frac{1}{2}}. \text{ On a de même (37.)}$$

la plus grande hauteur =  $\frac{1000((19u+1)^2+1)^{\frac{1}{2}}}{((19u-1)^2+1)^{\frac{1}{2}}} - \frac{2000 \cdot 19u}{(19u-1)^2+1}$ ; expression

qui se réduit à  $1000 - \frac{2000}{19u}$ , lorsque  $u$  a une valeur un peu considérable; par conséquent plus la vitesse du vent sera grande, plus la plus grande hauteur à laquelle s'élèvera le Cerf-volant sera considérable.

(56.) La longueur de la ficelle propre à obtenir cette plus grande

hauteur verticale du Cerf-volant a été trouvée (37.) = . . . . .

$\frac{P((Rue-Pg)(Rub+Pg)-P^2(b+c)^2)}{k((Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2)}$  : donc elle fera, dans la supposition présente,

$\frac{\frac{1}{2}((19u-1)(19u+1)-1)}{\frac{1}{2000}((19u-1)^2+1)}$  ; expression qui se réduit à  $1000(1+\frac{2}{19u})$ ,  $u$  ayant

une valeur un peu considérable. Si l'on avoit  $u=2$ , elle seroit  $=1052,6$ .

(57.) Une autre longueur de ficelle, quelle qu'elle soit, moindre, ou plus grande que celle-ci, donnera une moindre hauteur verticale au Cerf-volant. 1000 pieds de longueur de ficelle, en supposant  $u=2$ , ne donnent que 925, 7 pieds de hauteur au Cerf-volant, tandis que la plus grande hauteur pour cette vitesse est de 947, 4 : 1500 pieds de longueur de ficelle ne donnent que 549, 6 de hauteur verticale. Enfin si l'on donne à la ficelle une longueur double des 1052, 6, qui donnent la plus grande élévation ; c'est-à-dire, si l'on donne 2105, 2 pieds de ficelle, on tombe dans le cas où le Cerf-volant demeure dans l'horizontale du point  $V$ , (38.).

(58.) Nous avons trouvé (43.) la distance horizontale  $VL = \frac{1}{2}A(2,3025851) \log \frac{(B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2 \pm \sqrt{((B+h)^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{2}A^4}}{B^2 + \frac{1}{2}A^2 \pm \sqrt{(B^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{2}A^4}}$  ; & dans le cas de la plus grande hauteur verticale du Cerf-volant, où l'on a  $B=0$ , (37.) elle devient  $= \frac{1}{2}A(2,3025851) \log \frac{h^2 + \frac{1}{2}A^2 + \sqrt{(h^2 + \frac{1}{2}A^2)^2 - \frac{1}{2}A^4}}{\frac{1}{2}A^2}$ .

Mais nous avons trouvé ci-dessus (56.),  $h = 1000(1+\frac{2}{19u})$ , & (43.)

$A = \frac{RuP^2(b+c)^2}{k((Rue-Pg)^2+P^2(b+c)^2)}$ , & lorsque  $u$  a une valeur un peu con-

sidérable, cette valeur de  $A$  se réduit à  $\frac{2000 \cdot 19u}{19^2 u^2 - 2 \cdot 19u}$ , ou à  $1000 \frac{2}{19u} (1+\frac{2}{19u}) = \frac{2h}{19u}$ . Donc, en substituant cette valeur de  $A$  dans

l'expression de l'horizontale  $VL$  pour le cas de la plus grande hauteur, elle deviendra = . . . . .

$\frac{1000}{19^2 u^2} (19u+2)(2,3025851) \log \frac{1 + \frac{2}{19^2 u^2} + ((1 + \frac{2}{19^2 u^2})^2 - \frac{4}{19^4 u^4})^{\frac{1}{2}}}{\frac{2}{19^2 u^2}} =$

$\frac{1000}{19^2 u^2} (19u+2)(2,3025851) \log \frac{19^2 u^2 + 2 + 19u \sqrt{19^2 u^2 + 4}}{2}$  ; ou à peu près

$= \frac{2000}{19^2 u^2} (19u+2)(2,3025851) \log 19u$ . Faisant maintenant  $u=2$ , nous aurons  $VL = \frac{1000}{19^2} (10)(2,3025851) \log 38 = 201,5$  pieds.

(59.) Ceci donne l'angle  $LVG = 78^\circ$ , & la distance directe  $VG = 969, 3$ ; de sorte que la courbure de la ficelle emploie 83, 3 pieds.

Réduire les formules au cas considéré par Euler, dans lequel  $g = 0$ , ayant aussi  $c = b$ .

(60.) Dans ce cas, on aura (3.)  $\sin(\varphi + \theta) = \dots\dots\dots$   
 $\frac{4PRu}{R^2u^2 + 4P^2}$ , &  $\cos(\varphi + \theta) = \frac{R^2u^2 - 4P^2}{R^2u^2 + 4P^2}$ .

(61.) Soit  $u = 0$ , on aura  $\sin(\varphi + \theta) = 0$ , &  $\cos(\varphi + \theta) = -1$ ; ce qui s'accorde avec ce qu'on a dit, Art. 4, & avec les principes connus de Mécanique.

(62.) La force que le vent exerce sur le Cerf-volant, se réduit dans ce cas, à  $\frac{2PRu}{(R^2u^2 + 4P^2)^{\frac{1}{2}}}$ , (7.).

(63.) La force, ou tension à l'extrémité  $V$  de la ficelle, se réduit pareillement, en ce cas (21.), à  $\left( \left( \frac{PR^2u^2 - 4P^3}{R^2u^2 + 4P^2} - kh \right)^2 + \frac{16R^2u^2P^4}{(R^2u^2 + 4P^2)^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

(64.) Si  $u = 0$ , cette force, ou tension, sera  $= -P - kh$ , poids du Cerf-volant & de la ficelle.

(65.) La hauteur verticale du Cerf-volant se réduit, dans ce cas (32.), à  $\frac{P(R^2u^2 + 4P^2)^{\frac{1}{2}}}{k(R^2u^2 + 4P^2)^{\frac{1}{2}}} - \left( \left( \frac{P(R^2u^2 - 4P^2)}{k(R^2u^2 + 4P^2)} - h \right)^2 + \frac{16R^2u^2P^4}{k^2(R^2u^2 + 4P^2)^2} \right)^{\frac{1}{2}} = \frac{P}{k} - \left( \left( \frac{P(R^2u^2 - 4P^2)}{k(R^2u^2 + 4P^2)} \right)^2 + \frac{16R^2u^2P^4}{k^2(R^2u^2 + 4P^2)^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

(66.) Si  $u = 0$ , la hauteur verticale deviendra  $= \frac{P}{k} - \frac{P}{k} - h = -h$ ; longueur de la ficelle.

(67.) La quantité  $h$  étant variable, l'expression de la plus grande hauteur se réduit à  $\frac{P(Ru - 2P)^2}{k(R^2u^2 + 4P^2)}$ : & celle de la longueur  $h$  de la

ficelle qui donne cette plus grande hauteur devient  $= \frac{P(R^2u^2 - 4P^2)}{k(R^2u^2 + 4P^2)}$ .

(68.) Cette longueur de la ficelle qui donne la plus grande hauteur sera donc à cette plus grande hauteur, comme  $Ru + 2P$ , est à  $Ru - 2P$ .

(69.) La longueur de la ficelle nécessaire pour que le Cerf-volant demeure dans l'horizontale du point  $V$ , se réduit (36.) à  $h = \frac{2P(R^2u^2 - 4P^2)}{k(R^2u^2 + 4P^2)}$ .

Tous ces résultats conviennent parfaitement avec ce qu'on observe dans la pratique. Examinons maintenant s'il en est de même dans le

système où l'on suppose que les forces du vent sont en raison composée doublée de ses vitesses & de ses sinus d'incidence.

*Théorie des Cerf-volants, ou Cometes, en supposant la résistance des Fluides en raison composée doublée de leurs vitesses & des sinus des angles d'incidence.*

(70.) L'expression de la force du vent sur le Cerf-volant, sera présentement  $ru^2 \sin \varphi^2$ . Cette quantité substituée dans l'équation de l'Art. 1, en place de  $Ru \sin \varphi$ , qui exprimoit la même force, & faisant  $c=b$ , &  $g=0$ , on aura  $ru^2 \sin \varphi^2 = 2P \cos \varphi$ .

(71.) On aura donc,  $\sin \varphi^2 = \frac{2P}{ru^2} \cos \varphi$  : &  $1 - \sin \varphi^2 = \cos \varphi^2 = 1 - \frac{2P}{ru^2} \cos \varphi$  : d'où l'on déduit  $\cos \varphi = -\frac{P}{ru^2} \pm \left(1 + \frac{P^2}{r^2 u^4}\right)^{\frac{1}{2}}$  : . . . .  
&  $\sin \varphi = \left(-\frac{2P^2}{r^2 u^4} \pm \frac{2P}{ru^2} \left(1 + \frac{P^2}{r^2 u^4}\right)^{\frac{1}{2}}\right)^{\frac{1}{2}}$ .

(72.) L'équation de l'Art. 2 devient  $ru^2 \sin \varphi^2 \sin \theta = P \sin (\varphi + \theta) = P (\sin \varphi \cos \theta + \sin \theta \cos \varphi)$  ; & en substituant, d'après ce qui précède,  $2P \cos \varphi$ , à la place de  $ru^2 \sin \varphi^2$ , l'on aura  $2P \sin \theta \cos \varphi = P (\sin \varphi \cos \theta + \sin \theta \cos \varphi)$ , ou  $\sin \theta \cos \varphi = \sin \varphi \cos \theta$  : donc  $\varphi = \theta$ .

(73.) Nous aurons donc  $\sin (\varphi + \theta) = 2 \sin \varphi \cos \varphi$ , &  $\cos (\varphi + \theta) = \cos \varphi^2 - \sin \varphi^2 = 2 \cos \varphi^2 - 1$  ; ce qui donne  $\sin (\varphi + \theta) = \left(\frac{8P}{ru^2}\right)^{\frac{1}{2}} \left(-\frac{P}{ru^2} \pm \left(1 + \frac{P^2}{r^2 u^4}\right)^{\frac{1}{2}}\right)^{\frac{1}{2}}$  : &  $\cos (\varphi + \theta) = 1 + \frac{4P^2}{r^2 u^4} \mp \frac{4P}{ru^2} \left(1 + \frac{P^2}{r^2 u^4}\right)^{\frac{1}{2}}$ .

(74.) pour rendre ces expressions plus traitables, & en même temps plus intelligibles, supposons  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = n^2 - 1$  \*, alors nous aurons  $\sin (\varphi + \theta) = \frac{2}{(n+1)} \sqrt{2(n-1)}$ , &  $\cos (\varphi + \theta) = 1 - \frac{4}{n+1}$ .

(75.) Soit supposé  $u=0$ , l'on aura  $n=1$ ,  $\sin (\varphi + \theta) = 0$ , &  $\cos (\varphi + \theta) = -1$ .

(76.) Soit  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = 8$ , l'on aura  $n=3$ ,  $\sin (\varphi + \theta) = 1$ , &  $\cos (\varphi + \theta) = 0$ .

(77.) Soit  $u=\infty$ , l'on aura  $n=\infty$ ,  $\sin (\varphi + \theta) = 0$ , &  $\cos (\varphi + \theta) = 1$ .

(78.) La force que le vent exerce sur le Cerf-volant est . . . .  
 $ru^2 \sin \varphi^2 = 2P \cos \varphi = -\frac{2P^2}{ru^2} \pm 2P \left(1 + \frac{P^2}{ru^2}\right)^{\frac{1}{2}} = 2P \left(\frac{n-1}{n+1}\right)^{\frac{1}{2}}$ .

\* On trouve dans l'original  $r^2 u^4 = n^2 - 1$  ; mais il nous paroît évident que c'est une méprise de l'Auteur : car en substituant cette quantité, on ne parviendroit pas aux valeurs qu'il indique pour  $\sin (\varphi + \theta)$ , &  $\cos (\varphi + \theta)$  ; mais on les trouve en faisant  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = n^2 - 1$ . Nous avons rectifié ce passage & les suivans qui en dépendent.



(79.) Soit  $u=0$ , l'on aura  $n=1$ ; ce qui donne  $ru^2 \sin \phi^2 = 0$ .

(80.) Soit  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = 8$ , l'on aura  $n=3$ , ce qui donne  $ru^2 \sin \phi^2 = P \sqrt{2}$ .

(81.) Soit  $u=\infty$ , l'on aura  $n=\infty$ ; ce qui donne  $r^2 u^2 \sin \phi^2 = 2P$ .

(82.) La théorie de la tension, ou force, qui agit sur la ficelle, est la même dans ce système de résistance que dans l'autre; il est seulement nécessaire de substituer dans les formules les valeurs correspondantes des sinus & cosinus des angles  $\phi$ ,  $\theta$ , &  $\phi+\theta$ .

L'expression de l'Art. 20 est . . . . .

$\frac{1}{k} \left( (P \sin \phi \cos(\phi+\theta) - kh \sin \theta)^2 + P^2 \sin^2 \phi \sin^2(\phi+\theta) \right)^{\frac{1}{2}}$ ; en faisant

$\phi=\theta$ , elle devient  $(P^2 + k^2 h^2 - 2Pkh \cos(\phi+\theta))^{\frac{1}{2}} = ((P-kh)^2 + \frac{8Pkh}{n+1})^{\frac{1}{2}}$ ;

en mettant pour  $\cos(\phi+\theta)$  sa valeur. Quant à l'expression de l'Art. 13, elle devient  $= P$ .

(83.) Soit maintenant  $u=0$ , l'on aura  $n=1$ ; ce qui donne la tension de la ficelle  $= P + kh$ , poids du cerf-volant & de la ficelle.

(84.) Soit  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = 8$ , l'on aura  $n=3$ ; ce qui donne la tension  $= (P^2 + k^2 h^2)^{\frac{1}{2}}$ .

(85.) Soit  $u=\infty$ , l'on aura  $n=\infty$ ; ce qui donne la tension  $= P - kh =$  le poids du Cerf-volant, moins celui de la ficelle.

(86.) Comme la hauteur verticale du Cerf-volant dépend des mêmes éléments que la tension, elle sera la même que dans l'autre système; c'est-à-dire qu'elle sera égale à la différence des tensions aux extrémités de la ficelle divisée par  $k$ : elle sera donc  $= \frac{P}{k} - \frac{1}{k} \left( (P-kh)^2 + \frac{8Pkh}{n+1} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

(87.) Soit  $u=0$ , ou  $n=1$ , & la hauteur verticale sera  $= \frac{P}{k} - \frac{P}{k} - h = -h$ .

(88.) Soit  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = 8$ , ou  $n=3$ , la hauteur verticale sera  $= \frac{P}{k} - \frac{1}{k} (P^2 + k^2 h^2)^{\frac{1}{2}}$ .

(89.) Soit  $u=\infty$ , ou  $n=\infty$ , la hauteur verticale sera  $= \frac{P}{k} - \frac{P}{k} + h = +h$ .

(90.) Pour le cas où le Cerf-volant doit se maintenir dans l'horizontale  $V$ , nous aurons (35.)  $\frac{P}{k} = \frac{1}{k} \left( (P+kh)^2 + \frac{8Pkh}{n+1} \right)^{\frac{1}{2}}$ , ou  $2P - kh = \frac{8P}{n+1}$ ; ce qui donne  $n = \frac{6P+kh}{2P-kh}$ , &  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = \frac{16P(2P+kh)}{(2P-kh)^2}$ .

(91.) Jusqu'ici ce système de résistance ne nous a manifesté aucun

défaut qui autorise à le rejeter; mais ils se manifestent aussi-tôt qu'on examine avec un peu d'attention les expressions de ces hauteurs verticales. Ayant  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = 8$ , la hauteur verticale du Cerf-volant est  $= \frac{P}{k} - \frac{1}{k} (P^2 + k^2 h^2)^{\frac{1}{2}}$ , quantité constante négative, quelles que soient les valeurs de  $h$ , de  $k$ , & même de  $P$ : de sorte que d'après ce système, le Cerf-volant ne peut pas même s'élever jusqu'à l'horizontale du point  $V$ , avec la seule vitesse du vent  $u = \left(\frac{8P^2}{r^2}\right)^{\frac{1}{4}}$ . Or, dans ce système (644.),  $ru^2 = \frac{ma^2}{64} u^2$ : donc  $r = \frac{ma^2}{64}$ , ou en faisant la densité de l'air  $= m = \frac{64}{29.29}$ , &  $a^2 = 9$ , on aura  $r = \frac{9}{29^2}$ , &  $r^2 = \frac{81}{29^4}$ . Le Cerf-volant ne pourra donc pas même s'élever jusqu'à l'horizontale du point  $V$ , ayant  $u = \frac{29}{3} (8)^{\frac{1}{4}} P^{\frac{1}{2}}$ : c'est-à-dire, lorsque la vitesse du vent est de  $12\frac{1}{2}$  pieds à peu près \* par seconde; ce qui est évidemment contraire à l'expérience, qui fait voir que cette vitesse est capable, non-seulement d'élever le Cerf-volant jusqu'à l'horizontale du point  $V$ , mais de le mettre presque vertical à ce point, principalement lorsque  $kh$  est une petite quantité. En effet, dans l'autre système de résistance, lorsque  $u$  a une valeur aussi grande, on peut négliger toutes les quantités dans lesquelles  $u$  ne se trouve pas; ce qui réduit la hauteur verticale à  $\frac{P}{k} - \frac{P}{k} + h = h$ . longueur de la ficelle.

(92.) On a vu ci-dessus que l'équation  $\frac{r^2 u^4}{P^2} = \frac{16P(2P+kh)}{(2P-kh)^2}$  doit avoir lieu, pour que le Cerf-volant demeure dans l'horizontale du point  $V$ . Substituant dans cette expression  $P = \frac{1}{2}$ ,  $k = 2000$ ,  $h = 1000$ , on aura  $r^2 u^4 = 12$ , ou  $u = \frac{29}{3} (12)^{\frac{1}{4}}$ , ce qui donne la vitesse  $u$  de plus de 18 pieds par seconde \*\*; vitesse excessive qui est capable de mettre le Cerf-volant en pièces, bien loin de ne pouvoir l'élever

\* Par une suite de la faute que nous avons fait remarquer dans la note de l'Article 74, l'Auteur trouve 16 p.  $\frac{1}{2}$ , au lieu de 12 p.  $\frac{1}{2}$  que nous trouvons. Cette vitesse 16 p.  $\frac{1}{2}$  auroit effectivement lieu, en supposant  $P = 1$ ; mais, pour conserver l'analogie dans la comparaison des deux systèmes, nous faisons  $P = \frac{1}{2}$ , quoique l'Auteur n'en avertisse pas. Au surplus, on trouve cette dernière supposition dans l'article suivant.

\*\* Dans l'original, on trouve  $r^2 u^4 = 48$ , ce qui donne  $u$  de plus de 25 pieds; mais nous avons déjà indiqué l'origine de cette différence. Au reste, cela n'est, comme on voit, d'aucune importance pour les conséquences que l'Auteur déduit de ses calculs.

jusqu'à

jusqu'à l'horizontale du point *V*. Dans l'autre système, cette même vitesse élèvera le Cerf-volant jusqu'à le mettre sensiblement vertical au point *V*.

Ceci suffit, pour convaincre de la fausseté du système qui suppose la résistance des Fluides en raison composée doublée des vitesses & des sinus des angles d'incidence.

## APPENDICE II.

L'IMPRESSION de cet ouvrage étoit presque finie, lorsque je reçus d'Angleterre le reste des transactions Philosophiques de la Société Royale, qui étoient nouvellement imprimées. Dans le Volume 51, Part. 1, page 100, on trouve quelques expériences faites par M. J. Smeaton, sous le titre, *An experimental inquiry concerning the natural powers of water and wind to turn mills, and other machines depending on a circular motion*. L'Auteur donne la description d'une petite machine de son invention, dont il a fait usage pour déterminer, par des expériences répétées, la force qu'exerce l'eau, qui, en sortant d'un réservoir par une ouverture, choque les aubes d'une roue verticale, disposée comme celle d'un moulin. Sur l'axe de cette roue s'enveloppe une corde, à laquelle est suspendu un poids qui sert pour mesurer l'effet de la machine. L'Auteur en soumettant ces matières à un nouvel examen, prouve clairement le peu de confiance qu'il avoit dans les déterminations données jusqu'alors sur les forces, ou résistances, de l'eau. Avant de commencer, il examine les différences qui doivent résulter de faire les expériences avec des modèles, ou de les faire avec des machines en grand, à cause du frottement, qui, comme nous l'avons vu, doit être différent, suivant les différentes dimensions & pesanteurs des pièces qui composent la machine. Pour éviter cette difficulté, il donne une méthode très-ingénieuse pour déterminer les frottements, & en corriger les effets dans les expériences, afin qu'on puisse avoir confiance dans leurs résultats autant qu'il est possible, ou au moins, suffisamment pour connoître la loi suivant laquelle l'eau produit son action.

Nous ne nous arrêterons pas à l'examen, ou à la détermination des forces absolues; nous nous contenterons de faire voir combien

les résultats de ces expériences s'accordent avec la Théorie que nous avons donnée, & combien elles s'éloignent de celle qu'on a enseignée jusqu'ici. Pour cela il suffit de dire que l'effet d'une machine doit se mesurer par le produit du poids qu'elle élève, par la vitesse avec laquelle il est élevé : parce que si la vitesse est zéro, l'effet l'est également, & ce seroit la même chose si le poids étoit zéro. Par-là on voit clairement que si depuis un poids fort petit, on alloit en augmentant graduellement, l'effet de la machine qui élève ce poids deviendrait de plus en plus grand jusqu'à un certain terme, au de-là duquel il doit diminuer, parce que le poids devenant excessif, la machine ne pourra le mouvoir, & l'effet deviendra zéro. Ce terme où l'effet cesse d'augmenter, est par conséquent le *maximum*, & c'est celui qu'on a toujours cherché pour obtenir le plus grand avantage dans l'usage des machines. La manière de le trouver, est de calculer premièrement la valeur du poids élevé en fonctions de la puissance, ou de la force motrice; de multiplier cette valeur par la vitesse du même poids, & de chercher ensuite le *maximum* de cette expression. Cela posé, soit supposé, dans le cas de notre Auteur,

$V$  la vitesse avec laquelle se meut l'eau choquante;

$u$  la vitesse des aubes de la roue, & celle du poids;

$P$  le poids;

$R$  le rayon de la roue;

$r$  le rayon de l'axe sur lequel se roule la corde;

$F$  la quantité du frottement résultant du poids de toute la machine.

Il suit de ces dénominations que  $V-u$  sera la vitesse avec laquelle l'eau choque les aubes; & suivant la Théorie qu'on a enseignée jusqu'ici, on peut exprimer la force de l'eau par  $A(V-u)^2$ ,  $A$  étant une quantité constante, & son moment par  $RA(V-u)^2$ . Ce moment doit être égal à celui  $rP$  du poids, plus ceux des frottements. Le frottement qui provient du poids peut s'exprimer par  $nP$ ,  $n$  étant un nombre constant quelconque: & celui qui résulte du poids total de la machine par  $fF$ ,  $f$  étant un autre nombre constant quelconque. Nous aurons donc,  $RA(V-u)^2 = rP + nP + fF$ ; d'où nous tirerons  $P = \frac{RA(V-u)^2 - fF}{r+n}$ ; &  $Pu = \frac{RAu(V-u)^2 - fFu}{r+n}$ .

Pour trouver maintenant le *maximum* de cette quantité, nous devons la différencier, & égaler la différencielle à zéro. On aura par conséquent  $RAdu(V^2 - 4Vu + 3u^2) - fFdu = 0$ , ce qui donne  $u = \frac{1}{3}V - \left(\frac{fF}{RA} + \frac{1}{3}V^2\right)^{\frac{1}{2}}$ : c'est l'expression de la vitesse que doivent prendre

les aubes de la roue, & le poids, pour que la machine produise le plus grand effet possible. De sorte qu'on doit proportionner le poids pour obtenir cette vitesse. Si l'on suppose  $F=0$ : c'est-à-dire, le frottement nul, on aura  $u=\frac{1}{2}V$ : c'est ce que nous ont enseigné jusqu'ici tous les Auteurs. La vitesse  $V$  de l'eau devrait donc, suivant cette Théorie, être à la vitesse  $u$  des aubes, abstraction faite du frottement, comme 3 est à 1: & en ayant égard au frottement, cette raison devrait être encore plus grande; en sorte que, suivant ce système, la vitesse des aubes doit être encore moindre que le tiers de la vitesse de l'eau: or c'est ce que les expériences de M. Smeaton contredisent manifestement. Pour s'en convaincre, il ne faut que jeter les yeux sur la page 115, colonne 12. On y verra clairement la fausseté de ce système: car on ne trouve pas même une seule expérience parmi les 27 qu'il expose, qui ne donne la vitesse des aubes plus grande que le tiers de la vitesse de l'eau: il y en a même quelques unes dans lesquelles la vitesse des aubes va jusqu'à être la moitié de celle de l'eau.

Pour résoudre maintenant le même cas suivant notre Théorie, nous n'avons qu'à exprimer la force avec laquelle l'eau choque les aubes par  $A(V-u)$ : ce qui réduira la première équation à  $RA(V-u)=rP+nP+fF$ , & donnera  $P=\frac{RA(V-u)-fF}{r+n}$ , &  $Pu=\frac{RAu(V-u)-fFu}{r+n}$ ; expression dont la différentielle étant égale à zéro,

donne  $RA(V-2u)-fF=0$ , & par conséquent  $u=\frac{1}{2}V-\frac{fF}{2RA}$ : d'où l'on voit que la vitesse des aubes doit être un peu moindre que la moitié de la vitesse de l'eau qui les choque: c'est aussi ce qu'on a trouvé par l'expérience, & ce qui est exprimé à très-peu près dans la colonne 12 de la page 115 de notre Auteur. Mais ce n'est pas seulement cet accord, qui confirme d'avantage notre Théorie. La quantité  $A$  est la constante, qui, multipliée par la vitesse exprime la résistance, ou la force, du Fluide. Or, cette force (642.) est  $=\frac{1}{2}mca^{\frac{1}{2}}u \sin \theta$ , ou, à cause de  $\sin \theta = 1$ ,  $=\frac{1}{2}mca^{\frac{1}{2}}u$ : on aura donc  $A=\frac{1}{2}mca^{\frac{1}{2}}$ ; expression dans laquelle  $ca$  désigne la section verticale de l'eau dans le canal, ou dans l'orifice par lequel elle sort. Ainsi on voit que plus cette ouverture sera grande, plus la quantité  $\frac{fF}{2RA}$  sera petite, & plus la vitesse  $u$  des aubes, & du poids  $P$  sera grande. Or, rien n'est plus conforme aux expériences de



l'Auteur. Dans la même page 113, on voit qu'il a fait les expériences avec six orifices différents, les uns plus grands que les autres. Les dix premières faites avec le plus petit orifice, donnent, en prenant un milieu entr'elles, & supposant  $V = 10$ , donnent, dis-je,  $u = 3,548$ , &  $\frac{fF}{2RA} = 1,451$ . Les sept secondes faites avec un plus grand orifice donnent  $u = 3,89$ , &  $\frac{fF}{2RA} = 1,11$ . Les quatre troisièmes, avec un autre orifice plus grand, donnent  $u = 4,3$ , &  $\frac{fF}{2RA} = 0,7$ . Les trois quatrièmes, avec un orifice encore plus grand, donnent  $u = 4,53$ , &  $\frac{fF}{2RA} = 0,47$ . Les deux cinquièmes, faites avec un orifice plus grand, donnent  $u = 4,775$ , &  $\frac{fF}{2RA} = 0,225$  : & enfin la sixième, faite avec le plus grand orifice, donne  $u = 5,2$  : quantité qui exède de quelque chose, la plus grande valeur que puisse avoir  $u$  qui est  $= 5$ , mais cette différence est bien petite, en comparaison de celles que donnent les autres expériences. La même théorie ne sera pas moins accréditée, & recevra encore un nouveau degré de certitude, lorsque, dans le *Tome II*, on l'appliquera à tous les phénomènes que présentent les mouvements du Navire.

*Fin du Tome premier.*

# TABLE ALPHABÉTIQUE ET RAISONNÉE

## Des Matières contenues dans ce premier Volume.

N. B. Les Renvois indiquent les *Articles*, & non les *Pages*, à moins qu'on ne l'exprime.

**ACTION** est égale à la réaction, & lui est opposée, *Art.*  
**22.** Voyez *Force*, *Résistance*, *Moments*, &c.  
**ALBERT (d')** Auteur d'un principe très-sécond dans  
 science du mouvement, 112 (*Note.*) — Fait voir avec la  
 grande évidence que la question des forces vives & mor-  
 tues est une question de nom, 246 (*Note.*)  
**AMONTONS**, ses résultats sur le frottement, 407. V. *Frot-*  
*tement.*  
**AMPEUTUDE** des fibres, 208. V. *Levier.*  
**ANGLE DE ROTATION.** V. *Rotation.*  
**APPUI (point d').** V. *Levier.*  
**ARISTOTE** demande pourquoi une hache divise le bois par  
 un coup, & non quand elle est seulement comprimée, mais  
 résout pas la question, 246.  
**ASPERITÉS.** V. *Frottement.*  
**ATOMES** primitifs des corps sont privés de pores, 236.  
**AUBES** d'une roue à l'eau; vitesse qu'elles prennent suivant  
 un système, confirmée par l'expérience, &c. *App. II*,  
 g. 392 & suiv.  
**AXE DE ROTATION**, 165 & 220. V. *Rotation.*  
**BERNOULLI (Daniel)** distingue le centre des masses de ce-  
 lui des puissances, 99. V. *Centre de gravité.* — Que la théo-  
 rie de la résistance des fluides est sujette aux mêmes difficultés  
 que celles des autres Auteurs. — Sa distinction des fluides  
 élastiques & non élastiques, 693.  
**BERNOULLI (Jean)** ne détermine le rayon de rotation d'un  
 système que dans un cas. — A cru que le système tournoit sur  
 son centre d'oscillation. — N'a déterminé, ainsi que M. Bou-  
 ller, l'axe & le rayon de rotation que pour le premier ins-  
 tant, 229. — Sa définition des forces vives & mortes, 246.  
 Établit que ces deux forces ne sont pas plus comparables  
 l'une à l'autre qu'une ligne avec une surface; & en mé-  
 même temps que la force vive ne dépend pas absolument du choc.  
 Courte des notions de cet Auteur, 246. — Il donne à pen-  
 ser qu'il doutoit de la réunion des centres de percussion & de  
 d'oscillation, 335.  
**BUFFON**, ses résultats sur le frottement, 407. V. *Frot-*  
*tement.*  
**BUFFON** établit qu'une ligne droite tourne sur son  
 centre de gravité, étant poussée, ou tirée perpendiculai-  
 rement par deux puissances égales, & de direction contraire,  
 appliquées à ses extrémités. Que cette proposition peut être  
 étendue d'une manière plus générale, 228. — Que la règle qu'il  
 donne sur la situation de l'axe & du rayon de rotation des corps,  
 n'est pas générale, 229. — N'a considéré la stabilité des corps  
 qu'en les supposant sans mouvement progressif; diffé-  
 rente qui en résulte, 848. — Sa règle sur la stabilité des corps  
 flottants; & restriction qu'on doit y faire, 894. — Qu'il né-  
 cessaire de considérer l'effet des résistances dans la rotation des  
 corps flottants; & erreur qui en résulte, 931.  
**CASTAN**, 424-491. V. *Treuil.*  
**CHARNIÈRE**, 331. V. *Mouffles.*

**CATARACTE**, 623.

**CENTRE DE CONVERSION**, 129 (*Note.*). V. *Rotation.*

**CENTRE DE FIGURE**, ou de *GRANDEUR*, 123.

**CENTRE DE GRAVITÉ d'un système & de son mouvement**,  
 80 jusqu'à 127. — Formule de l'espace parcouru par un  
 point quelconque de la ligne qui joint deux corps qui se meu-  
 vent suivant des directions parallèles, en vertu de puissances  
 quelconques, 81. — *Idem*, si les distances de chacun des corps  
 au point dont on considère la vitesse, sont en raison inverse  
 de leur masse, 83. — Que les longueurs absolues de ces dis-  
 tances n'affectent pas le mouvement du point dont il s'agit,  
 84. — Qu'on peut les supposer égales à zéro; & que, par consé-  
 quent, le point dont il s'agit se meut comme si les deux corps  
 y étoient réunis, & seroient animés par une seule puissance  
 égale à la somme des deux premières, 85. — Mêmes formu-  
 les pour trois corps, & conséquences semblables, 86, 87 &  
 88. — *Idem*, pour quatre corps, & pour un nombre quelcon-  
 que de corps, 89, 90. — Simplification de cette formule,  
 91. — Formules de la distance du même point à un plan quel-  
 conque pour deux corps, 92. — *Idem*, pour trois corps, 94.  
 — *Idem*, pour un nombre quelconque de corps, 96. — *Idem*,  
 en considérant les puissances, au lieu des masses, 93 & 95.  
 — Que cette distance est égale à la somme des produits de  
 chaque masse, ou de chaque puissance, par sa distance per-  
 pendiculaire au plan qu'on a choisi, 96. — Réciproquement,  
 si un point est tel que la distance perpendiculaire à un plan  
 soit égale à la somme des produits de chaque masse, par sa  
 distance au même plan, divisée par la somme des masses, ce  
 point aura les propriétés démontrées aux *Art.* 81 jusqu'à 94.  
 97. — Que le point dont il s'agit est ce qu'on appelle le Cen-  
 tre de gravité; 98. — Que ce nom ne lui convient que lors-  
 que les puissances agissantes sont les gravités, 99.

**CENTRE DE GRAVITÉ** dans les corps pesants, ne peut  
 parvenir au repos qu'en descendant le plus bas qu'il est possi-  
 ble, 181.

**CENTRE DES MASSES**, 99. Que le centre des masses est  
 le même que celui de gravité, ou des puissances dans les corps  
 graves, 99, 180. Toutes les masses d'un système se mou-  
 vant suivant des directions parallèles, le centre de gravité se  
 meut aussi dans une direction parallèle à celle des masses, 100.  
 — C'est la même chose pour le centre des puissances, si elles  
 sont constantes, 101. — Différentielle de l'espace parcouru  
 par le centre des masses d'un système, est la même que celle  
 que parcourroient les masses, si elles étoient réunies à leur  
 centre, & animées d'une seule puissance égale à leur somme,  
 102, 105, 116. — Distance perpendiculaire du centre des  
 masses d'un système, ou d'un corps, à un plan, est égale à la  
 somme des produits de chaque masse par sa distance perpendi-  
 culaire au même plan, divisée par la somme des masses, 103,  
 120, 121. — Mêmes propriétés pour le centre des puissances,  
 104. — Différentielle de l'espace parcouru par le centre des  
 masses; 105, 116. — *Idem*, de la vitesse de ce centre, & de

pression de cette vitesse, 105, 107, 116. — Expression du carré de la vitesse du centre des masses, 106, 116. — La vitesse du centre des masses est égale à la somme des produits de chaque masse par sa vitesse divisée par la somme des masses, 107. — Cas où les puissances ne sont pas parallèles, 108. — Qu'il suffit de résoudre le cas des puissances parallèles, 109. — Que le *Centre des masses* est immobile, si les puissances positives sont égales aux négatives, 110. — Que l'espace parcouru par le *Centre des masses* peut être zéro, suivant une ou deux directions, sans cesser d'exister suivant les autres, 111. — Que le *Centre des masses* d'un système ne reçoit aucun mouvement par l'action des forces avec lesquelles les corps se tirent mutuellement lorsqu'ils sont liés entre eux par des lignes inflexibles, 112 (Note.) — Que son mouvement est le même que si les corps étoient libres, 113. — Le *Centre des masses* d'un corps quelconque se meut comme si chaque particule étoit séparée & libre, 114. — Qu'on doit entendre la même chose d'un système de corps, quoique la masse ne soit pas réunie à son centre, 115. — Le *Centre des masses* étant immobile dans un système, ou machine, composé de deux corps, les vitesses des corps sont en raison inverse de leurs masses, 117. — Même loi quand la gravité est le principe moteur : & que ce n'est pas la même chose quand le centre de gravité est en mouvement, 118. — Le *Centre des masses* ne peut se mouvoir uniformément, à moins que les puissances agissantes ne se détruisent mutuellement, 119 (Note.) — Situation du *Centre des masses* dans les corps uniformément denses qui peuvent être partagés en deux parties égales & semblables par trois plans, 122. — Que le *Centre des masses* de tous ces corps est le même que leur *Centre de figure*, ou de grandeur, 123. — Recherche du *Centre des masses* d'un corps quelconque uniformément dense, 124. — Formules générales de la distance du *Centre des masses* au plan primitif, pour les solides de révolution, 124. — Application à la demi-sphère & au paraboloides, 125 & 126. — Que c'est la même chose pour le centre des puissances, 127.

*CENTRE DES PUISSANCES*, 99.

*CENTRE D'OSCILLATION*, 190. — Sa distance au centre de gravité, 191. — Est plus éloigné de l'axe que le centre de gravité, 192. — Est le même que celui de percussion, lorsque le corps est un plan coïncidant avec l'axe, 346. — Que ces centres sont différents dans tout autre cas, 348.

*CENTRE DE PERCUSSION*, 232, 344. V. *Percussion*. Trouver le centre de *percussion*, 344. — Une puissance placée au centre de *percussion*, & égale à la somme de toutes les autres, produit le même effet qu'elles, 345. — Ce centre est le même que celui d'*oscillation*, lorsque le corps est un plan coïncidant avec l'axe : & lorsque le corps ne tourne pas, il est confondu avec le centre de gravité, 347. — Que ces centres sont différents dans tout autre cas, 348. — Un obstacle rencontré par un corps dans un autre point que son centre de *percussion*, ne reçoit qu'une partie de la *percussion*, le reste est supporté par la cohésion des parties du corps qui sont, par rapport à l'axe, au-delà du point où se fait le choc, 349. — Centres de *percussion* & d'*oscillation* sont mal à propos confondus ensemble par tous les Auteurs, 350. — Centre de *percussion* du triangle isocèle tournant latéralement, n'est pas le même que celui d'*oscillation* : développement, 350 (Note.)

*CENTRE DES RÉSISTANCES*, 850. V. *Résistance*. Expression de la distance du centre des résistances horizontales qu'éprouve un parallépipède au centre de gravité, 850. — *Idem*, à la superficie du fluide, 850.

*CENTRE SPONTANÉ DE ROTATION*, 129 (Note.)

*Rotation*.

*CERF-VOLANT*. Théorie des Comètes ou *Cerf-volant* pour vérifier la loi des résistances, *Appendice I*, page 372. suiv. Trouver la valeur des sinus & cosinus des angles, & applications à différents cas, *App. I*, 1 jusqu'à 6. Trouver la force que le vent exerce sur le *Cerf-volant*, 7 jusqu'à 12. *Idem*, la force avec laquelle la ficelle est tendue, 13 jusqu'à 26. — *Idem*, la hauteur verticale que prendra le *Cerf-volant*, 27 jusqu'à 40. — Que cette hauteur est exprimée par la différence des tensions aux deux extrémités de la ficelle, 30. — Cas où le *Cerf-volant* demeure horizontal, 31. — 35 & 36. — Cas où il devient vertical, 34. — Déterminer le cas de la plus grande hauteur, 37 jusqu'à 40. — Trouver la valeur de l'horizontale dans différents cas, 41 jusqu'à 46. — Réduire les formules à un cas facile pour la pratique, & application, 47 jusqu'à 59. — Réduire les formules au cas considéré par *Albert Euler*, 60 jusqu'à 69. — Théorie des *Cerfs-volants* suivant l'ancien système des résistances, & absurdités qui découlent de ce système, 70 jusqu'à 92.

*CHAINETTE*, son équation, *App. I*, 41.

*CHAPPE*. V. *Poulie*.

*CHOC*. V. *Percussion*.

*COIN*, 414, 458, jusqu'à 477. Que cette machine sépare les corps quoique les forces qui les unissent soient plus grandes que celles qui agissent sur le *Coin*, 459. — Se réduit au *Plan incliné*, 460 & 461. V. *Plan incliné*. *Coin* s'emploie à diviser les corps, & ce qui arrive dans ce cas, 462, 465. — Trouver la puissance nécessaire pour mettre le *Coin* en mouvement, & diviser les corps, 466. — *Idem*, pour le *Coin* isocèle, 470. — Rapport donné par tous les Auteurs pour les forces qu'exerce le *Coin*, n'est vrai qu'en supposant le frottement nul ; & le point sur lequel se fait la rotation de parties à une distance infinie, 467, 468. — Erreur qui en résulte dans les autres cas, 469. — Que cette puissance peut être beaucoup moindre suivant notre théorie que suivant celle des Auteurs qui nous ont précédés, 471. — Cas où le *Coin* tourne en arrière, la puissance cessant d'agir, 472, 473. — Que cette circonstance ne dépend pas seulement de l'angle du *Coin*, 474.

*COMÈTE*. V. *Cerf-volant*.

*COMPOSITION DU MOUVEMENT*. V. *Mouvement*.

*CONSERVATION DES FORCES VIVES*, 274 (Note.) V. *Forces vives*.

*CONSERVATION DU MOUVEMENT*. V. *Mouvement*.

*CONOÏDE* parabolique est la figure du levier également résistant, 216, 217. V. *Levier*.

*CORDAS*, théorie de leur rupture, & exemple 318.

*CORPS*, persévèrent dans leur état de mouvement uniformément, suivant la direction qu'on leur a imprimée, à moins qu'ils n'en soient détournés, 16. — Un *Corps* peut être considéré comme un système de corps infiniment petits, 17.

*CORPS PESANTS*, parcourent, en tombant dans le vide, des espaces qui sont en raison du carré du temps, 44. — *Idem*, parcourent des espaces égaux en temps égaux, 47. — *Idem*, parcourent à peu près 16 pieds anglais dans la première seconde de leur chute, (Note) 51, 373. — Font leur chute dans le même temps, en tombant par la cycloïde, que par la hauteur de leur chute, 367.

*CORPS*, sont impénétrables, 233.

*CORPS DURS*. — Que leur existence répugne à la loi de continuité qui s'observe dans la nature, 236. — Qu'on



pendant guerres se refuser à admettre la dureté absolue des atomes primitifs, 236.

CORPS DURS ET TENACES, n'ont pas leur impression la même figure que le corps choquant, 252.

CORPS ELASTIQUES. Qu'il n'y a point de corps, à l'exception des atomes primitifs, qui ne soit élastique, 250.

CORPS FRAGILES, 241.

CORPS MOUS comme l'huile, le suif, interposés entre les corps, diminuent le frottement, & pourquoi, 399.

CORPS absolument MOUS, n'existent absolument pas, 249.

CORPS TENACES, 240.

COUTEAU, 407. V. *Frottement*.

CYCLOÏDE, sa génération & ses principales propriétés, 365 (Note.) — Temps de la chute des corps graves par la cycloïde, 365, 366. — Arc de cycloïde double de la corde correspondante du cercle générateur, 365 (Note.) — De quelque hauteur qu'un corps tombe par la cycloïde, le temps de sa chute est toujours le même, 367. — Espace que parcourt un corps, en tombant librement pendant le temps qu'un autre corps tombe par la cycloïde.

CYCLOÏDE. V. *Pendules*.

CYCLOÏDE. V. *Lames*.

DÉCOMPOSITION du mouvement & des forces. V. *Mouvement*, *Fluide*, *Moment*.

DÉNIVELLATION. V. *Force*, *Résistance*, *Moment*, *Stabilité*.

DENSITÉ, uniforme, inégale, 12. — Densités sont entre elles comme les gravités, 49. — S'expriment par le poids d'un pied cubique de la matière dont les corps sont composés, 49.

DESCARTES distingue, avant Huygens, les deux centres d'oscillation & de percussion, 350 (Note.)

DIRECTION. V. *Mouvement*.

DURETÉ. V. *Percussion*. Que la dureté ne doit pas être confondue avec la densité; qu'elle peut cependant en dépendre, mais qu'elle dépend aussi de la cohésion des parties, 239. — Qu'elle peut varier dans le choc des corps, 252.

ÉCROU. V. *Vis*.

ELASTICITÉ réside dans toutes les particules de matière, & moins que quelques-unes ne se rompent, & ne se séparent, 242. — Qu'elle agit dans tous les instants du choc, qu'elle fait partie de la force de percussion, & est même identique avec elle, 242. — Sa distinction en *Elasticité* parfaite & imparfaite, 245. — Qu'elle augmente à mesure que l'impression devient plus grande; & est la plus grande qu'il est possible lorsque l'impression a acquis toute la grandeur, 243. — Que c'est dans cet état que réside toute la force d'*Elasticité*, 243.

ELEMENT d'un arc de cercle exprimé par son sinus, 324 (Note.) — *Idem*, par son sinus versé, 365 (Note.) — *Idem*, par la tangente, 792 (Note.)

ESPACE parcouru. V. *Mouvements*, *Centre de gravité*, *Centre de masse*, &c. *Percussion*, *Frottement*. — Espace peut être parcouru en ligne droite, ou en ligne courbe, 9. — Sa distinction en *Espace* absolu & en *Espace* relatif; & expression des *Espaces*, 10. — Parcourus uniformément par un corps, entre eux comme les temps, 23. — Parcourus en temps égaux, sont comme les vitesses, 24. — Sont en raison composée des vitesses & des temps, 25. — Formules de l'*Espace* parcouru depuis le premier instant du mouvement, 35, 41. — Pour le cas où la puissance est constante, 36, 42. — La puissance commençant depuis le repos, & la puissance étant instantanée, les *Espaces* sont comme les carrés des temps,

& réciproquement, 37; ou comme les carrés des vitesses acquises, 43. — *Espaces* parcourus depuis le commencement du mouvement, sont en raison composée des temps & des vitesses acquises, 38. — N'est que la moitié de celui que parcourrait un corps qui se mouvrait uniformément pendant le même temps avec la vitesse acquise, 39. — Cas où l'*Espace* parcouru d'un mouvement accéléré qui commence du repos, est égal à celui qui est parcouru d'un mouvement retardé qui arrive au repos, 40. — *Espace* parcouru par les corps graves, 46, 50, 52, 53. — *Idem*, pendant la première seconde de leur chute. Sur le bord de la mer, en Espagne, sous l'Équateur, sous le Pôle, & en différents endroits du globe, 373 (Note.)

EULER (Albert), sa théorie des Cerfs-volants, *Appendice I*, pag. 372 & suiv.

EULER (Léonard) emploie le premier l'expression *Moment d'inertie*, 134. — Dit que la force vive n'est autre chose que la force de percussion, 246. — Donne une théorie du frottement; & que les difficultés auxquelles elle est sujette, n'ont point lieu dans la nôtre. Que les expériences qu'il rapporte sur l'accélération du mouvement des corps qui coulent sur des plans inclinés, s'accordent parfaitement avec notre théorie, 422 (Note.) — Sa théorie de la résistance des fluides; imperfections de cette théorie reconnues par l'Auteur même; & sa comparaison avec la nôtre, 594. — N'a considéré la stabilité des corps flottants qu'en les supposant en repos; & différence qui en résulte, 848. — Néglige de considérer les résistances, dans la rotation des corps sur les fluides; erreur qui en résulte, 931.

FIBRE. V. *Levier*.

FILET. V. *Vis*.

FLUIDE, 542 jusqu'à 946. V. *Force*, *Résistance*, *Moment*, *Rotation*, *Inclinaison*, *Stabilité*. La force que souffre chaque particule d'un *Fluide* en repos, est toujours la même dans quelque direction que ce soit; & est égale au poids de la colonne verticale du *Fluide* qui est au-dessus d'elle, 543, 545. — *Idem*, pour la force qui la comprime en vertu de la gravité, 544. — La masse d'un *Fluide* étant en repos, sa superficie est horizontale, & réciproquement, 547, 548, 549. — La hauteur de la superficie de différents *Fluides* qui se communiquent, au-dessus des orifices, est en raison inverse des densités des *Fluides*, 551.

FORCE. V. *Résistance*, *Frottement*. — *Force* innée, d'inertie, ou d'inaction. Que le nom d'*inertie* ne convient pas dans tous les cas, 14. — *Force* de percussion, 235. V. *Percussion*. — *Forces* vives & mortes, 246. — Que la question des *Forces* vives & mortes est une question de nom; que leur considération est inutile; que la *Force* de percussion suffit pour expliquer tous les phénomènes que le choc présente, 246. — Que la *Force* vive agit comme la *Force* de pression, 246. — *Force* qu'exercent les fluides en repos, 542 jusqu'à 562. — *Force* que souffre une différencio-différencielle de la surface qui renferme un fluide, est perpendiculaire à cette surface, 552. — Est égale au poids d'une colonne verticale du même fluide, dont la base est cette différencio-différencielle, & dont la hauteur est celle du fluide au-dessus d'elle, 553. — Expression de cette *Force*, 554. — Sa décomposition en deux autres, l'une verticale, & l'autre horizontale, & leurs expressions, 555. — Rapport de la force horizontale à la verticale, 556. — Autre expression de la *Force* horizontale, 557. — Sa décomposition en deux autres *Forces* aussi horizontales, & leur rapport, 558. — Autre expression de la *Force* verti-

cale, 559.— Que la somme des *Forces* horizontales qui agissent sur un corps submergé dans un fluide en repos, est zéro, 560.— Que la somme des *Forces* verticales est égale au poids du volume de fluide dont le corps occupe la place, 561.— Que pour qu'un corps submergé dans un fluide en repos soit sans mouvement vertical, il faut que son poids soit égal à celui du volume de fluide qu'il déplace, & que de plus la verticale qui passe par le centre du volume déplacé coïncide avec celle qui passe par le centre de gravité du corps, 562.— La vitesse avec laquelle un fluide, dont la masse est en repos, jaillit par un orifice infiniment petit fait dans la surface qui le renferme, est égale à celle qu'il acquerrait en tombant librement de la hauteur verticale du fluide au-dessus de l'orifice, 563.— Qu'une particule du fluide prend la même vitesse suivant une direction quelconque, 564.— Que les fluides prennent réellement une vitesse moindre que celle qu'indique la théorie, & pourquoi, 565.— Rapport entre la *Force* qui agit sur une différencio-différentielle, & la vitesse avec laquelle le fluide jailliroit par elle, 566.— Trouver l'effort que supporte cette différencio-différentielle, 567.— Expression de la *Force* perpendiculaire qu'éprouve une différencio-différentielle de surface qui se meut dans un fluide, dans une direction qui lui soit perpendiculaire, 568, 569.— Pour le cas où la surface se meut dans une autre direction, 570.— Expression de la *Résistance* que la différencio-différentielle éprouve dans une direction quelconque, 571, 574, 576, 581, 587.— *Idem*, lorsque la surface est en repos, & que c'est le fluide qui se meut, 589.— *Idem*, lorsque la surface & le fluide sont en mouvement, 592.— *Idem*, suivant la direction du mouvement, 572, 587.— *Idem*, lorsque c'est ce fluide qui se meut, 589.— *Idem*, de la *Résistance* horizontale, 577, 587.— *Idem*, lorsque c'est le fluide qui se meut, 589.— Rapport de cette dernière *Résistance* avec celle dans une direction quelconque, 578, 579.— De la *Résistance* verticale, 580, 582, 587.— *Idem*, lorsque c'est le fluide qui se meut, 589.— *Résistance* horizontale quand le mouvement est aussi horizontal, 586.— Lorsque c'est le fluide qui se meut, 589.— *Résistance* verticale quand le mouvement est aussi vertical, 586.— *Idem*, lorsque c'est le fluide qui se meut, 589.— Expression générale du sinus de l'angle que forme la direction du mouvement avec la surface, 573.— *Idem*, pour le cas où il s'agit de la *Résistance* suivant la direction du mouvement, 583.— *Idem*, dans le cas où le mouvement est horizontal, 584.— Où le mouvement est vertical, 585.— Lorsqu'un fluide se meut en vertu de la gravité, & prend une vitesse constante, une partie de l'action de ses particules est détruite par une force quelconque, 588.— Que ce n'est pas la même chose de supposer le fluide en mouvement, ou la surface, à moins que le fluide ne se meuve horizontalement, 589, 590.— Que la théorie de la percussion des corps solides ne peut s'appliquer aux fluides, ou du moins qu'on n'en peut déduire une connoissance parfaite de leur action, 593.— Doutes qui se présentent sur l'action qu'éprouvent les surfaces mues dans les fluides; examen de ce qu'ont produit jusqu'ici les plus célèbres Géomètres, & erreurs dans lesquelles ils sont tombés, 593.— Que la *Résistance* augmente à proportion que la surface est plus profondément enfoncée dans le fluide, 593.— Qu'il n'est pas possible que cette *Force* soit simplement comme une fonction de la vitesse, 593.— Qu'on n'a rien déduit de satisfaisant des expériences faites en petit, avec différentes machines, 593.— *Dénivellation* qui a lieu dans la superficie d'un fluide par le mouvement d'une surface dans ce fluide, 594.— *Force* dont les

différentielles des surfaces supportent l'effort dans les dénivellations, 595.— Que la partie dénivellée du fluide prend la figure d'une parabole du premier genre, 597.— Réduction des *Forces* dans une direction quelconque à celle des *Forces* horizontales, & réciproquement, 599.— Trouver la *Force* horizontale qui agit sur une surface plane dont l'extrémité supérieure sort du fluide, en ayant égard à la dénivellation, 600.— Cas où l'on peut négliger la dénivellation, 601.— *Idem*, sur la surface choquante, lorsqu'elle sort du fluide d'une quantité moindre que la hauteur de la dénivellation, 602.— *Idem*, lorsque c'est le fluide qui se meut, 603.— Lorsque l'extrémité supérieure de la surface coïncide avec la superficie du fluide, 604, 612.— *Idem*, lorsqu'elle est à une hauteur égale ou plus grande que celle de la dénivellation, 605.— Singularité que présentent ces formules, 606.— (Note.) Trouver la même *Force*, & dans les memes cas pour la surface choquée, 607, 608, 609.— Réflexions sur un cas particulier de l'application de ces formules, 607.— Trouver la *Force* horizontale, lorsque l'extrémité supérieure est submergée dans le fluide, 611.— Réduire la *Force* horizontale à celles qui agissent dans une direction quelconque, tant pour la surface choquante que pour la surface choquée, 613.— Autre transformation des memes *Forces*, 613, 614.— *Idem*, pour le cas où la surface plane est horizontale, 615.— Trouver la *Force* verticale qui agit sur une surface plane qui se meut dans un fluide, 616, 621.— Transformation de ces expressions, 617.— Pour le cas où la surface est horizontale, 618.— *Idem*, pour le cas où c'est la surface qui se meut, 619.— Où c'est le fluide qui se meut, 620.— Qu'il est bien différent que ce soit la surface qui se meuve, ou le fluide, 621.

*Forces* avec lesquelles les fluides en mouvement agissent contre des surfaces quelconques, 624 jusqu'à 637.— Trouver la *Force* horizontale qui agit sur une surface quelconque qui se meut dans un fluide, 624.— *Idem*, pour la dénivellation, 625.— Réduction de l'expression en série, 626.— Ce que devient cette formule dans le cas où la surface est submergée à une grande profondeur, 627, 631.— Qu'on peut s'en tenir à très-peu près, à cette expression, même pour les quadrilatères contigus à la superficie du fluide, 628, 630, 631.— Véritable expression de la *Force* pour ce cas extrême, 632.— Trouver la *Force* horizontale qu'éprouve la surface d'un corps formé par la révolution d'une ligne droite, ou courbe, autour d'un axe, le corps se mouvant dans la direction de cet axe, & parallèlement à l'horizon, 632.— Cas où cette surface se réduit à un plan circulaire, 633.— *Idem*, pour la surface d'un cylindre qui se meut horizontalement & perpendiculairement à son axe, 634.— *Force* verticale qui agit sur une surface quelconque, 635.— Réduction de la formule en série, 636.— *Force* verticale qui agit sur la surface d'un cylindre qui se meut horizontalement & perpendiculairement à son axe, 637.

*Frottement*, & altérations qu'il produit dans le mouvement des corps posés sur des surfaces, 382 jusqu'à 400.— V. Plan incliné, Coin, Vis, Treuil, Poulie & Moulin.— Obstacle formé par la force perpendiculaire, doit être vaincu par la force parallèle, 383.— Aspérités dont la surface d'un corps est hérissée, 383.— Impressions réciproques, 383.— Que la résistance du *Frottement* ne diffère en rien de la force de percussion, 383.— Distinction de deux cas dans le *Frottement*, 383.— Trouver la force réunie de l'obstacle & des aspérités; & plus grande valeur de cette force, 384, 385.— *Idem*, pour le cas où l'action provient de deux autres, l'une perpendiculaire, & l'autre parallèle au plan, 398.—



istance du *Frottement* demeure constante tant que l'amplitude de l'obstacle & des aspérités ne varie point, 386.— Force de percussion que peut produire une puissance qui agit sur un corps parallèlement au plan, 387.— Cette force étant moindre que celle du *Frottement*, le corps se meut en avant & en arrière par des oscillations répétées, & parvient enfin au repos. Dans le cas contraire, le corps se meut sans discontinuer, 388.— *Idem*, lorsque cette force est plus grande que celle du *Frottement*, 389.— Cas où le *Frottement* est vaincu, & que le corps est sur le point de se mouvoir, 390, 399.— Que la puissance qui presse le corps perpendiculairement, est à celle qui surmonte le *Frottement*, comme l'amplitude de l'impression est à celle de l'obstacle & des aspérités, 392, 394, 400.— Ce que devient ce rapport pour les corps très-lisses, 396.— Application de cette théorie, 397.— La puissance qui surmonte le *Frottement* est d'autant moindre que le nombre & la grandeur des aspérités sont plus grands, 393.— Que le nombre des aspérités peut être supposé proportionnel à l'amplitude de l'impression, sur-tout dans les corps qui ne sont pas très-élastiques, 394.— *Frottement* devient d'autant moindre que l'impression a plus de longueur, 395.— Corps mous comme l'huile, le suif, &c. interposés entre deux corps diminuent le *Frottement*; & pourquoi, 397.— *Frottement* diminué lorsque la vitesse perpendiculaire au plan est zéro, 401.— Cas où le *Frottement* est surmonté par la seule action de la vitesse parallèle primitive, 402.— Condition essentielle pour que le *Frottement* soit vaincu, & que le corps commence à se mouvoir, 403, 406.— Cas où le plan est horizontal, & que la puissance est la gravité, 404.— *Frottement* surmonté avec une vitesse primitive très-petite dans les corps durs, 405.— Que les expériences d'*Amontons* & de *Bilfinger* peuvent se concilier avec notre théorie du *Frottement*, & qu'elle est même confirmée par elles, 407.— Conteau se meut plus facilement suivant la direction de son tranchant que perpendiculairement au plan de sa lame, & pourquoi, 407 (*Note*).

**FROTTEMENT vaincu, & effets qui en résultent, 408 jusqu'à 421.**— Trouver la relation entre l'espace parcouru & la vitesse en ayant égard au *Frottement*, 408, 413.— *Idem*, pour le cas où il n'y a qu'une seule puissance, 409.— Lorsque la profondeur de l'impression dans le corps est nulle à l'égard de celle qui existe dans le plan, 410.— Condition pour que le corps s'arrête, 411, 412.— Pour le cas où l'impression dans le corps a acquis sa plus grande profondeur, 414. (*Note*).— Rapport entre l'espace parcouru sur un plan par un corps, & la durée de son mouvement, en ayant égard au *Frottement*, 415 (*Note*). 417.— Temps dans lequel le corps parcourt le plus grand espace possible sur un plan, en ayant égard au *Frottement*, 416, 419.— Relation entre la vitesse d'un corps qui se meut sur un plan, & le temps du mouvement, en tenant compte du *Frottement*, 418, 420 (*Note*).— Le corps descendant le long du plan par la seule action de sa gravité; comparaison de notre théorie avec l'expérience, & son accord parfait avec elle, 420, 421.

**FROTTEMENT dans les machines simples, 423 jusqu'à 541.** V. Plan incliné, Coin, Vis, Treuil, Poulie, Moufles.— *Frottement* nul dans le levier.

**GRAVESANDE**, ses expériences de la chute des corps sur de l'argille; qu'elles confirment notre théorie de la percussion, (*Note*) 291, 293, 294.

**GRAVITÉ** est une force constante, 45.— Formules de la vitesse des corps graves, & de l'espace qu'ils parcourent, 46,

50, 52, 53.— Les *Gravités* sont entre elles comme les masses, 48.— Rapport de la force de gravité à celle de percussion, 313, 314.

**GYRATOIRE** (Angle) 128.

**HACHE**. Déterminer l'effet de la *Hache*. Que cet effet est proportionnel au produit de la masse de la *Hache*, par le carré de la vitesse qu'on lui imprime, 476, 477.

**HYPOMOCHLION**, V. Levier.

**IMPRESSIONS**, V. Percussion, *Frottement*.— Profondeur de l'*Impression*, 247.— Amplitude de l'*Impression*, 247.— Corps durs & tenaces n'ont pas leur *Impression* de la même figure que le corps choquant, 252.

**INCLINAISON**. De l'*Inclinaison* que prennent les corps flottants, lorsqu'ils sont poussés par une ou par plusieurs puissances, 873 jusqu'à 911. V. Stabilité.— Trouver l'*Inclinaison* que prennent les corps flottants, lorsqu'ils sont poussés par une ou par plusieurs puissances, 873.— Trouver le moment avec lequel agit un poids qu'on ajoute à un corps flottant, 874.— *Idem*, pour plusieurs poids ajoutés, 876.— *Idem*, dans le cas où l'on retranche un poids, 877.— Où l'on fait le retranchement du poids dans la partie opposée à l'axe, 878.— Où le poids retranché se transporte au côté opposé, 879.— L'*Inclinaison* étant infiniment petite, le moment est égal au produit du poids, par la distance à laquelle on l'auroit transporté, 880.— Si l'on place le poids au-dessous du plan horizontal qui coïncide avec l'axe, 881.— Que tout poids placé au-dessous du centre de gravité, dans le plan qui passe par l'axe, & par les centres de gravité & de grandeur, résiste à l'*Inclinaison*, 882.— Si l'on retranche du poids, cela augmente l'*Inclinaison*, 883.— Trouver l'*Inclinaison* que prendra un parallépipède rectangle flottant sur un fluide auquel on ajoute un nouveau poids, 884 (*Note*).— Cas où le parallépipède ne peut prendre qu'une seule disposition, 885.— Où il peut prendre trois *Inclinaisons* distinctes, 886.— Des limites des moments positifs & négatifs, 887.— Que les moments sont négatifs avant que le parallépipède s'établisse dans la situation correspondante à la première racine de l'équation, 888.— Qu'il doit s'incliner jusqu'à la situation qui répond à la première racine, & ne peut passer à celle qui répond à la seconde, sans l'action d'une force étrangère, 889.— Qu'ayant été tiré de la situation correspondante à la seconde, il ne peut s'y rétablir, 890.— Que la stabilité consiste en ce qu'aucune force ne puisse le tirer de la situation qui répond à la seconde racine, 891.— Cas où le parallépipède doit se maintenir droit, à moins que quelque force étrangère ne surmonte les moments qui se manifestent dans l'*Inclinaison*, 892.— De la restriction qu'on doit faire à la règle de M. Bouguer sur ce que la stabilité est en raison inverse de la profondeur qu'auroit le parallépipède dans le fluide, 894.— Trouver l'*Inclinaison* que prendra le même parallépipède, lorsque quelqu'un des angles de la base sortira du fluide, 895.— Que dans ce cas les moments qu'éprouve la base ne sont pas les mêmes que dans le précédent, 896.— Exemple de ce cas, où l'on fait voir que le parallépipède peut prendre une *Inclinaison* de plus de 88°, malgré qu'il soit peu enfoncé dans le fluide, 898.— Trouver l'*Inclinaison* que prendra un corps quelconque auquel on ajoute un nouveau poids, 899.— Cas où l'*Inclinaison* est infiniment petite, 900.— Pour les corps formés par la révolution d'une ligne quelconque autour de l'axe horizontal de rotation, 901, 902.— Que les moments sont toujours positifs depuis l'*Inclinaison* correspondante à la première racine, 903.— Trouver

Ecc

**l'Inclinaison** que prendra un corps quelconque poussé par une puissance horizontale, 905 (*Note.*). — *Idem*, pour un cylindre, 906. — Solution pour le cas où la vitesse du cylindre est nulle, ou qu'il ne peut prendre qu'un mouvement de rotation, 907. — Rapport des tangentes des *Inclinaisons*, dans le cas où le cylindre est libre, & dans le cas où il tourne sur un axe fixe, 908. — Que les moments du cylindre ont lieu pour tous les solides de révolution, 909. — Restriction pour les corps qui ne sont pas formés par la révolution d'une ligne autour d'un axe, 910. — Autre expression du sinus de l'*Inclinaison*, 911.

**INTERSTICES**, V. *Pores*.

**LAMES** (vitesse des) 816. — Que leur figure est celle d'une cycloïde, 817. — Des lames qui vont en croissant, & de celles qui vont en diminuant, 818. — Cas où notre théorie convient avec celle de *Newton*, 819.

**LEIBNITZ**. Que ce Sçavant appelle force vive la force de percussion; & la force de pression il l'appelle force morte, 246.

**LEVIER**, 196 *jusq.* 219, & 424, 425. — Sa distinction en trois espèces, 197. — Angle de rotation dans les *Leviers*, 198, 199. V. *Rotation*. — Conséquences relatives à la longueur des perpendiculaires abaissées du point d'appui sur les directions des puissances, 200. — Qu'il convient que la puissance soit perpendiculaire à la longueur du *Levier*, 201. — Que le *Levier* ait le moins de densité possible, 202. — Cas où le *Levier* est en équilibre, 203. — La même chose pour un nombre quelconque de puissances, 204. — Expression de la puissance qui agit dans le *Levier*, 205. — Action qu'éprouve le *Levier* est en raison composée de la somme des moments d'inertie & de la différentielle de la vitesse, 206, 207, 210. — Un *Levier* étant fixé par un de ses points, ses fibres supportent toute l'action, 208. Expression de l'intensité de la force des fibres, 208 (*Note.*), 210, 212. — Que c'est la même chose lorsque le *Levier* tourne autour d'un point, 209. — Cas où le *Levier* résistera à l'action des puissances, & cas où il se rompra, 211. — Relation de l'intensité de la force des fibres dans deux *Leviers* différents, 213. — Relation des puissances dont les *Leviers* d'une même matière peuvent supporter l'action, 214. — Que les dimensions linéaires d'un *Levier* homogène également résistant dans toutes ses sections, doivent être entre elles comme les racines cubiques de leur distance à la direction de la puissance, 205 (*Note.*). — Ce *Levier* doit avoir la forme d'un conoïde parabolique du second genre, 216 (*Note.*). — *Idem*, lorsque plusieurs puissances distribuées sur le *Levier* agissent pour en opérer la rupture; mais le conoïde, quoique du second genre, est d'une espèce différente, 217 (*Note.*). — L'axe de rotation étant plus éloigné de celui qui divise la base en deux parties égales, le *Levier* sera capable d'une plus grande résistance, 218. — Que c'est à l'expérience à faire connoître si les fibres résistent autant à leur compression qu'à leur dilatation, 219.

**LIEU DES CORPS**, I. — Absolu, relatif, 2.

**LOI DE CONTINUITÉ**, 234.

**MACHINES**, 423. — Leur distinction en machines simples, & composées, 424.

**MARIOTTE**, ses expériences sur la résistance des fluides, bien éloignées des nôtres; erreur des expériences de cet Auteur, 644.

**MASSE**, II. — Supposée infiniment petite, ou réunie en un point, 82.

**MERCURE**, plus dense que l'argent, & n'est pas dur, 239.

**MÉTACENTRE**, 894.

**MOMENTS des puissances**, 132. — *Idem*, des masses, ou des gravités, 133. — *Moments d'inertie*, 134, 168. (*Note.*). — Formule de la somme des *Moments d'inertie* à l'égard d'un axe quelconque, 179. — A l'égard d'un axe qui passe par le centre de gravité, 177. — Recherche des *Moments d'inertie*, 350 (*Note.*).

**MOMENTS**, V. *Rotation*, *Inclinaison*, *Stabilité*.

**MOMENTS que les corps flottants éprouvent dans leur mouvement progressif horizontal**, 820 *jusq.* 872. — Trouver les *Moments* qu'éprouve un corps qui se meut horizontalement dans un fluide, 820, 822. — Qu'ils peuvent être considérés par rapport à trois axes, 821. — *Moments* qui résultent de la dénivellation sont positifs, 823. — Distinction des *Moments* relatifs à un axe horizontal en *Moments* horizontaux & verticaux, 834. — *Idem*, pour ceux à l'égard d'un axe vertical, 825. — Cas où le plan vertical qui coïncide avec l'une des directions, coupe le corps en deux parties égales & semblables, 826. — Trouver les *Moments* à l'égard d'un axe vertical, le corps flottant se mouvant horizontalement dans une direction perpendiculaire au plan vertical qui partage le corps en deux parties égales & semblables, 872. — *Idem*, pour les deux dénivellations, 828.

**MOMENTS qui agissent sur les corps qui tournent librement dans des fluides autour d'un axe quelconque qui passe par leur centre de gravité**, 912 *jusq.* à 928. — Trouver ces *Moments* pour un corps quelconque, 912, 915. — Ceux produits par les deux dénivellations, 913, 916. — Pour le cas où les moitiés du corps sont égales & semblables, 914, 917. — Cas où l'on exprimerait les surfaces du corps par une équation, 918. — Où les deux moitiés du corps sont égales & semblables, 919. — A quelle quantité les *Moments* sont proportionnels, 920. — Cas où les *Moments* sont égaux à zéro, 921. — Décomposer les *Moments* en horizontaux & verticaux, lorsque les moitiés du corps sont égales & semblables, 922. — Réduire les *Moments* qui agissent sur un corps dont les moitiés sont égales & semblables, & qui tournent sur un axe vertical, à deux *Moments* horizontaux perpendiculaires entre eux, 923. — Trouver les *Moments* qui agissent sur un cylindre qui flotte horizontalement, & qui tourne sur un axe parallèle à ses côtés, & passant par le centre de gravité, 926. — Qu'on peut négliger le *Moment* de la dénivellation, 927. — Que tous les *Moments* s'évanouissent, lorsque le centre de gravité coïncide avec l'axe, 928.

**MOUFLES**, 531. Trouver la relation entre la puissance agissante & la puissance résistante dans les *Moufles*, 533, 534, 535 (*Note.*), 539 & 540. — Qu'il est avantageux dans les *Moufles* que le frottement soit le plus petit qu'il est possible, ainsi que le rayon de l'axe; & qu'au contraire, le rayon du roquet soit le plus grand qu'il est possible, eu égard aux circonstances, 535. — Développement, 536 (*Note.*). — Qu'il est avantageux d'arranger les *Moufles* de manière que la puissance à vaincre soit appliquée à la *Moufle* qui a le plus de poulies, ou à laquelle aboutit un plus grand nombre de cordons, 538. — Comparaison de la théorie ordinaire avec la nôtre, & différence entre les résultats, 540. — Qu'on pourroit facilement introduire dans le calcul le poids des cordes & des *Moufles*, 541.

**MOUVEMENT** (*definitions, axiomes & principes des*). I. *jusq.* 55. — *Mouvement*, 3. — Absolu, relatif, 4. — *Mouvement absolu* peut être un repos relatif, 4, 7. — Sa direction, 5. — *Mouvement uniforme*, accéléré, retardé, 8. V. *Espace*, *Temps*, *Vitesse*. — Que la quantité du *Mouvement* est



le produit de la masse par la vitesse, 15. — Que la différentielle du *Mouvement* est toujours proportionnelle au produit de la puissance dont elle est l'effet par le temps qu'a duré son action, 18. — Qu'on peut évaluer ces deux quantités, 20. — Doutes que quelques Auteurs élèvent contre cette proportionnalité, 21. — Fondement de ces doutes, 21. — Examen de ce sujet, 268. — Que la discussion de cet objet est inutile dans la mécanique, 21. — *Mouvement accéléré ou retardé*, peut être regardé comme uniforme pendant un instant, 29.

*MOUVEMENT composé*, 55 *jusq.* 79. — *Mouvement* d'un corps dans une direction, n'est pas altéré par l'action des puissances qui agiroient sur lui dans d'autres directions, 56. — Deux puissances qui agissent en même temps sur un corps, chacune suivant une direction particulière, lui font prendre une direction moyenne. Equation de la ligne qui exprime cette direction, 57. — Le corps parcourt uniformément une ligne droite, si les *Mouvements* composants sont uniformes & rectilignes. Que le corps parcourt une parabole, si l'un des *mouvements* composants est produit par une force accélératrice constante; équation de cette parabole, & développement du calcul, 59 (*Note*). — Conséquence, 60. — Que la direction du *mouvement* composé est toujours dans le même plan que celle des *Mouvements* composants, 61. — Le corps étant animé en même temps par trois puissances, prend une direction moyenne; équation de la ligne qui marque cette direction, & manière de trouver la direction composée, 62. — Les trois puissances étant dans un même plan, la direction résultante y est aussi, 63. — *Idem*, pour un plus grand nombre de puissances, 64. — Différentielle de l'espace parcouru en vertu de l'action simultanée de deux puissances qui agissent dans des directions quelconques, 65. — Cas où les deux directions concourent ensemble, 67. — Où les puissances sont égales, 68, 69. — Où le corps demeure sans *Mouvement*, 70. — *Idem*, lorsque le nombre des puissances est plus considérable, 71. — Décomposition du *Mouvement*, 72. — Cas où l'on suppose que l'action procède de deux autres, suivant des directions quelconques; & rapport de ces trois puissances, 73, 75. — Leur valeur, 74. — Que la décomposition du *Mouvement* est arbitraire, 76. — Cas où l'on suppose que l'action procède de trois puissances; & rapport des quatre puissances, 77. — Que la direction des trois composantes est arbitraire; & manière de trouver leur valeur, 78. — Qu'on peut décomposer une puissance en quatre, cinq, &c. autres puissances, 79. — Que la somme des *Mouvements* des corps est toujours la même après le choc que pendant sa durée & auparavant, 262. — Que cette proposition n'est pas généralement vraie, comme l'ont établi tous les Auteurs, 263. — Examen de la question de la conservation du *Mouvement*, 264.

*MOUVEMENT des corps posés sur des surfaces*, 351 *jusq.* 382. — Espace que parcourent deux sphères poussées par une puissance, 352. Cas où l'une des sphères est d'une grandeur & d'une masse infinie, 353, 354. — *Idem*, pour une sphère posée sur un plan, 354, 355. — Puissance qui anime une sphère posée sur une surface courbe parallèlement à la tangente dans tous les points de cette surface, 356. — Vitesse acquise par une sphère dans un point quelconque d'une surface, 357. — La puissance étant constante, 358, 359. — Vitesse que les corps graves acquièrent en tombant le long des surfaces, ne dépend point de l'inclinaison de ces surfaces à l'égard de l'horizon, mais seulement de la hauteur d'où les corps tombent, 358, 360. — Vitesse acquise par une sphère qui tombe le long d'un plan, excède sa vitesse initiale, & la différence est en raison composée du temps & du sinus de l'angle que forme le plan avec l'horizon,

361. — Espaces parcourus par un corps grave qui tombe depuis le repos le long d'un plan incliné, sont en raison composée du carré des temps & du sinus de l'angle que forme le plan avec l'horizon, 362. — Expression du temps de la chute des corps sur des plans, ou sur des surfaces courbes, 363. — Les chûtes se faisant librement, 364. — Temps de la chute des corps graves par la cycloïde, 365. V. *Cycloïde*. — Trouver les puissances perpendiculaire & parallèle à la tangente qui agissent sur un corps quelconque posé sur une surface, 374. — Puissance parallèle à la tangente la même pour tous les corps, 375.

*MOUVEMENT progressif des corps flottants*, 792 *jusqu'à* 819. — Trouver la relation entre le temps & la vitesse qu'acquiert un corps flottant poussé par une puissance horizontale, placée au centre des résistances, & ce centre coïncidant avec celui de gravité, 792 (*Note*). — Cas où la vitesse va en diminuant, 793. — Que l'équation doit avoir deux racines imaginaires, 792 (*Note*). & 806. — Cas où la puissance est zéro, 794. — Où le corps a acquis la plus grande ou la moindre vitesse, 795. — Qu'il lui faut un temps infini pour l'acquérir, 796, 799. — Que cependant il l'acquiert presque toute dans un temps très-court, 808. — Cas où les moitiés du corps sont égales & semblables, & qu'on peut négliger la dénivellation, 797. — Plus grande ou moindre vitesse dans ce cas, 798, 802, & *Note*, sur une méprise de l'Auteur. — Que cette vitesse est plus grande qu'en ayant égard à la dénivellation, 803. — Ces deux vitesses sont égales, ou celle qui a lieu, en ayant égard à la dénivellation, excède celle dans le cas où on la néglige, lorsque la partie choquante du corps est aiguë à l'égard de la choquée, 804. — Différence entre ces deux vitesses, 805. — Vitesse à un instant quelconque du mouvement du corps dans le cas de la vitesse croissante, 800. — *Idem*, dans le cas de la vitesse décroissante, 801. — Qu'il faudroit, pour que cette théorie fût vraie, que le centre de gravité suivit les variations du centre des résistances, ce qui est impossible; mais que la différence est négligeable, lorsque les résistances ne sont pas excessives, & que l'inclinaison n'est pas considérable, 807. — Trouver la relation entre la vitesse & l'espace que parcourt un corps flottant poussé par une puissance horizontale placée au centre des résistances, ce centre coïncidant avec celui de gravité, 809. — Qu'il ne peut acquérir la plus grande ou la moindre vitesse qu'après avoir parcouru un espace infini, 811. — Cas où le corps a ses moitiés égales & semblables, & qu'on peut négliger la dénivellation, 812. — Où la marche du corps commence du repos, 813. — Expression de l'espace parcouru lorsque le corps acquiert une vitesse moindre que la plus grande d'un centième, 814. — Espace parcouru est en raison directe de la puissance, & en raison inverse doublée de la constante qui multiplie les résistances, 815.

NEWTON avertit que le nom de force d'inertie ne convient pas dans tous les cas, 14. — Examine les conséquences qui suivent de ce que les résistances des fluides sont comme les simples vitesses, ou comme le carré des vitesses; ses expériences en faisant osciller des pendules dans des fluides; que ces expériences prouvent plutôt que les résistances suivent la raison des simples vitesses que celle de leurs carrés, &c. 593. — Erreur dans laquelle il est tombé en cherchant le poids que supporte une surface plane horizontale, lorsque le fluide tombe verticalement sur elle, 623. — Cas où la théorie de la vitesse des lames convient avec la nôtre, 819.

OBSTACLE. V. *Frottement*.

On est plus dense que l'acier, & est moins dur, 239. — Battu avec le marteau devient plus dur, & en même temps plus dense, 239.

OSCILLATION, 183. V. Centre, Pendule.

PALAN, 531. V. Moufle.

PAS de la vis, 480. V. Vis.

PENDULE, 182 jusqu'à 195. Pendule simple, 182. — composé, 186. — Angle de rotation, du Pendule simple, 184. V. Rotation. — Pour le cas où la gravité seule agit, 185. — *Idem*, pour le Pendule composé, 187. — Longueur du Pendule simple isochrone au Pendule composé, 188, 189, 193. — Pour le cas où les corps sont dans une même ligne droite, 194. — Que la formule donnée pour générale par tous les Auteurs, ne peut avoir lieu que dans ce cas, 195. Pendule dont les oscillations sont fort petites, peut être conçu décrire des arcs de cycloïde, 369. — Durée de ses oscillations, 369. V. Cycloïde. — Espace qu'un corps parcourt en tombant librement pendant la durée d'une oscillation du Pendule qui décrit des arcs coïncidants avec ceux d'une cycloïde, 370, 371. — Que les longueurs des Pendules sont entre elles comme le carré des durées des oscillations, 372. — Pendules qui oscillent dans les fluides, 593. — Trouver la longueur d'un Pendule simple isochrone avec les oscillations d'un corps flottant, 934. — Corps flottant oscille comme un Pendule, 936. — *Idem*, en ayant égard aux résistances, 940. — Temps de la durée d'une oscillation des corps flottants, 937, 938. — Longueur du Pendule simple isochrone avec un cylindre flottant, en ayant égard aux résistances, 940 (Note). — Temps de la durée d'une oscillation, 942.

PERCUSSION, 239 jusqu'à 350. V. Frottement. — Que la nature opère par des mouvements successifs, 234. — Force de Percussion produit un effet beaucoup plus grand que celle pression, 246. — Est en raison composée de la dureté des corps, & de l'amplitude des impressions, 247 (Note). — Que cela a lieu, quoique les bases des impressions ne soient pas parallèles à leurs amplitudes, pourvu que la dureté ne soit pas changée par cette circonstance, 248, 251. V. Impression. — Qu'il est difficile de déterminer la mesure exacte de la force de Percussion, 252. — Relation entre cette force, la dureté des corps, & l'amplitude des impressions, 253. — Ce qui arrive lorsque les particules viennent à se rompre, 254. — Que le corps choquant retourne toujours en arrière, après avoir cessé de se mouvoir dans la direction suivant laquelle le choc s'est exécuté, 254. — Relation entre les impressions & l'espace parcouru dans le temps du choc, 256. — Espace parcouru par le corps choquant pendant le choc, est égal à celui parcouru par le corps choqué, s'ils sont parfaitement élastiques, 257. — Différentielle du temps de la durée du choc, 258. — Les corps marchent avec une même vitesse à l'instant où s'achève la plus grande impression, 259. — Relation entre les vitesses des corps choquant & choqué, 260. — Conséquences, 261. — Vitesse des corps à l'instant de la plus grande impression, 265, 266. — Les corps d'une très-petite élasticité se meuvent, après le choc, avec la vitesse qu'ils ont lors de la plus grande impression, 267. — Rapport entre les différentielles des vitesses & celles des impressions, 269. — Vitesses relatives sont les mêmes avant & après le choc, 270. — Vitesse du corps choquant, 271, 273. — *Idem*, du choqué, 272, 273. — Somme des produits de chaque masse par le carré de sa vitesse, est la même avant & après le choc, & pendant la durée du choc, 274 (Note). — Que le produit de la dureté par l'amplitude de l'impression, & par la différentielle de l'espace

parcouru par les particules des corps, est le même pour le corps choquant & pour le corps choqué, 275. — Rapports entre les vitesses & les impressions, 276. — Vitesse du corps choquant dans un instant quelconque du choc, 277. — Le corps choqué étant en repos, & d'une masse infinie, 278. — Vitesses positives & négatives du corps choquant sont les mêmes à égale distance du point où se termine la plus grande impression, les corps étant parfaitement élastiques, 279. — La vitesse positive est plus grande que la négative, les corps n'étant pas parfaitement élastiques, 280, 281 (Note). — *Idem*, qu'il se fait un second choc, 282. — Que l'origine des profondeurs de l'impression est placée plus profondément dans le second choc, 283. — La même chose dans les troisième, quatrième, &c. chocs, 284. — Vitesse du corps choqué, 285. — Valeur de l'impression, la dureté étant constante, 286. — *Idem*, de la plus grande, 287. — *Idem*, le corps choqué étant en repos, & d'une masse infinie, 288. — *Idem*, pour les corps qui tombent librement par la seule action de la gravité, 289. — *Idem*, lorsque les profondeurs de l'impression sont très-petites à l'égard de la hauteur d'où le corps tombe, 290. — Les impressions sont en raison directe composée des masses & des carrés des vitesses, & en raison inverse des duretés, lorsque les deux corps sont égaux, & ne sont animés par aucune puissance, 292. — Sont sensiblement de la figure du corps choquant dans les corps mous comme l'argile, 294. — Modification lorsque l'amplitude de l'impression est très-grande à l'égard de la profondeur, 294. — Profondeur de l'impression dans le choc, 295. — *Idem*, la force de Percussion étant constante, 299. — *Idem*, de la plus grande, 296, 301. — Le corps choqué étant en repos, & d'une masse infinie, 297, 300. — Impression faite par la simple pression est en raison directe de la puissance, 298. — Cas où l'impression n'a pas de limites, 302. — Le corps choqué étant en repos, & d'une masse infinie, 303. — Valeur de la dureté, 304. — *Idem*, le corps choqué étant en repos, & d'une masse infinie, 305. — Théorie de la Percussion appliquée aux expériences de *Gravesande*, pour trouver la dureté du corps choquant, 306 (Note). — Dureté du corps choqué, 307. — Plus grande force de Percussion agit au moment où s'achève l'impression, 308. — Expression de la force de Percussion, 309, 312. — *Idem*, pour la chute des corps graves, 309. — Pour le cas où le corps choqué est d'une masse infinie, & est en repos, & que la dureté du corps choquant est infinie à l'égard de celle du corps choqué, 312. — Rapport de cette force avec celle de gravité, 313. — Exemple, 314 (Note). — Pour le cas où les duretés sont égales, 315, 316. — Force de Percussion dans le marteau, & exemple frappant de l'accord de cette théorie avec l'expérience, 317. — Qu'on ne doit point être étonné de l'effet prodigieux de la force de Percussion, 317. — Application de cette théorie à la recherche de l'effort des cordes dans les secousses qu'on leur fait éprouver, 318. — Expression de la différentielle du temps de la durée du choc dans différents cas, 313, 320, 321, 322, 340. — Temps de la durée du choc, & développement de l'intégrale, (Note.) 324, 334, 340. — Pour les corps parfaitement élastiques, 326. — Pour ceux qui n'ont que peu ou point d'élasticité, 328. — Pour le cas où les corps ne sont animés par aucune puissance, 329. — Quand l'impression est formée par la seule pression, les corps étant parfaitement élastiques, 331. — Quand la force de Percussion est constante, 341. — Temps dans lequel l'impression va en augmentant, ou en diminuant, à compter du commencement du choc; & égalité de ces deux expressions, à l'instant où s'achève la plus grande impression,



324.—Temps dans lequel se forme la plus grande impression, 325.—Est la moitié de toute la durée du choc dans les corps parfaitement élastiques, 327.—Pour les corps qui n'ont aucune élasticité, lorsqu'ils ne sont animés par aucune puissance, 329, 335.—Quand l'impression est formée par la seule pression, les corps étant parfaitement élastiques, 331.—Lorsque le corps choqué est d'une masse infinie, & est en repos, 338, 339.—Application, lorsque la force de percussion est constante, 342.—*Idem*, le corps choqué étant en repos, & d'une masse infinie, 343.—Temps de la durée du choc ne dépend pas des vitesses primitives avec lesquelles se fait le choc, lorsque les corps ne sont animés par aucune puissance, 325, 330.—Lorsque les corps ne sont animés que par des puissances, ce temps est double de ce qu'il est lorsqu'aucune puissance ne les anime, 332.—Est toujours le même, quelles que soient les puissances, lorsque les corps ne sont animés que par elles, 333.—Temps de la durée du choc est très-court; est presque infiniment petit dans les corps très-durs, 336. Exemples.—Application au cas où les corps agissent par la seule pression, 337.—Trouver le Centre de percussion, 344. V. Centre de percussion.

PLAN DIRECTEUR, 167, 172.

PLAN PRIMITIF, 124.

PLAN DE ROTATION, 140, 164, 172.

PLAN INCLINÉ, 424, 426 jusqu'à 457.—La puissance nécessaire pour faire monter un corps le long d'un plan incliné, doit être plus grande que celle que lui imprime la gravité pour le faire descendre, plus la résistance de frottement, 427.—Expression de cette puissance, 428, 433.—Cas où elle est moindre que celle qu'il faut employer pour élever le corps verticalement, 429.—Cas où le Plan incliné facilite le mouvement, 429, 430, 431.—Ce qui arrive lorsque le plan est horizontal, 430.—Que la puissance ne peut jamais être zéro, 431.—Que le plan étant vertical, la puissance pour faire monter le corps le long du Plan est égale à celle qu'il faut employer pour l'élever verticalement, 432.—Ce qui arrive lorsque le Plan est très-dur, 434.—Cas où la puissance qui fait monter le corps doit être la plus grande possible. Expression de cette puissance, & qu'elle peut être plus grande que celle qu'il faut pour élever le corps verticalement, 435, 436.—Valeur du sinus de l'inclinaison qui répond à ce cas extrême, 435 (Note).—Que le minimum de la puissance ne peut avoir lieu, à moins que le sinus de l'inclinaison ne soit négatif, 437.—Relation de la puissance qui fait monter le corps sur le plan, avec la vitesse qu'il doit prendre, 438, 439, 440. Trouver l'espace parcouru en montant par la relation avec la vitesse, 442, 443.—*Idem*, par la relation avec le temps employé à le parcourir, 444, 445.

PONES sont la cause que les parties des corps cedent plus ou moins dans le choc; ce qui produit les enfoncements, cavités, ou impressions, 237, 238.

POULIE, 515 jusqu'à 530.—Se réduit au treuil dont les leviers sont égaux, 516. V. Treuil.—Rapport entre les puissances, 517.—Que la force pour vaincre le frottement est proportionnelle à celle qu'il s'agit de surmonter, 518.—Valeur de la plus grande & de la plus petite puissance, 519.—Que la plus petite ne peut avoir lieu dans la Poulie, 520.—Que pour la plus grande puissance il faut que le rayon de l'axe soit le plus petit qu'il est possible, 521.—Déterminer si dans la Poulie le mouvement doit se faire sur le rouet, ou sur l'axe fixe, 523.—Qu'il est possible que le mouvement se fasse sur le rouet, 524.—Que le frottement étant nul, le mouvement se fait indifféremment sur l'axe, ou sur le rouet,

525.—Que la Poulie fixe n'augmente point l'effet de la puissance, 526.—Déterminer la relation entre les puissances & la force qui agit sur le point où la Poulie est fixée, 527.—Poulie mobile, 528.—Relation entre les puissances dans la Poulie mobile, 529.—Plus grande & plus petite valeur de ces puissances, 530.

PRESSION, 231.

PUISSANCE, constante, variable, positive, ou négative: 13, V. Force.

RAYON de rotation, 220. V. Rotation.

REACTION est opposée à l'action, & lui est égale, 22.

REPOS, 4.

RESISTANCE, V. Force, Moments.—Résistances horizontales qu'éprouvent les corps mus dans les fluides, & au contraire, 638 jusqu'à 674.—Trouver les Résistances horizontales qu'éprouve un corps mu dans un fluide, 638.—*Idem*, pour un parallépipède rectangle, &c. 639.—Cas où le fluide ne peut passer par-dessus le parallépipède par l'effet de la dénivellation, 640, 646.—Où la face supérieure est de niveau avec la superficie du fluide, 641, 647, 649, 651.—Où l'on néglige la dénivellation, 642.—Circonstances où l'on peut faire cette négligence, 643.—Doutes sur la théorie des résistances, & que les principes de Mariotte sur ce sujet sont défectueux, 644.—Résistance absolue n'est que les deux tiers de celle que fournit la théorie, 644.—Trouver la Résistance horizontale du même parallépipède dans d'autres cas, 645.—*Idem*, quand le parallépipède est entièrement submergé, 648, 650, 652, 655.—Réduction de la formule en série, 653.—Pour le cas où le parallépipède est submergé à une très-grande profondeur, 654.—Que la Résistance du parallépipède ne dépend point de sa longueur, 657.—Qu'elles sont les mêmes pour un quadrilatère, 658.—Trouver la même Résistance horizontale, le parallépipède ayant ses côtés inclinés à l'horizon, 659.—Réduction d'une partie de la formule en série, 660.—Cas où l'on néglige la dénivellation, 660.—Où l'angle d'inclinaison & la vitesse sont infiniment petits, 662.—Résistance horizontale qu'éprouve un cylindre qui se meut horizontalement dans une direction perpendiculaire à son axe, 663.—Autre méthode appliquée à la Résistance du cylindre, de la sphere, &c. 664. (Note).—Résistance horizontale qu'éprouve un corps quelconque, 665.—Son expression pour deux petits quadrilatères correspondants, 666.—Réduction d'une partie de la formule en série.—Que la première partie de la formule suit la raison des simples vitesses, & la seconde celle de leurs quarrés; & cas où cette seconde partie est positive ou négative, 667, 669. Note sur le cas qui convient à la Marine, 667.—Cas où le corps est submergé à une grande profondeur, 668.—Où la partie postérieure est égale & semblable à la partie antérieure, 669.—Où le corps est submergé à une grande profondeur, 670.—Expression de l'effet de la dénivellation, 671.—Ce que devient cette expression lorsque les dénivellations ne sont pas excessives, 672.—Que les Résistances horizontales qui proviennent de la dénivellation, suivent la raison des quatrièmes puissances des vitesses, 673.—Résistance horizontale qui agit sur un corps quelconque, est comme trois quantités, une comme les simples vitesses, l'autre comme leurs quarrés, & la troisième comme leurs quatrièmes puissances, 674.—Résistances verticales qu'éprouvent les corps mus dans les fluides, & au contraire, &c. 675 jusqu'à 693.—Trouver la résistance verticale qu'éprouve un parallépipède qui se meut horizontalement, étant entièrement submergé, &c. 675.—Cas où c'est le parallépipède

BH.



qui se meut, & non le fluide, 676.— Où le parallépipède se réduit à un plan, 677.— Où il est submergé à une grande profondeur, 678.— Où le mouvement est vertical, 679.— Où le mouvement est horizontal, 680.— Que ce dernier cas est le même que celui où le parallépipède est en repos, 681.— Cas où le mouvement se fait vers le haut, 682, 684.— Où c'est le fluide qui se meut, 683.— Où le parallépipède se réduit à un plan, 685.— *Résistance* qu'éprouve le même parallépipède, la surface supérieure étant hors du fluide, 686.— Cas où c'est le parallépipède qui se meut, 687.— Où le mouvement est vertical, 688.— Distinction des cas où le mouvement se fait vers le haut ou vers le bas, dans une circonstance particulière, 689.— Cas où le corps est sans mouvement, 690.— Où le mouvement est horizontal, 691.— Où c'est le fluide qui se meut, 692.— Où il se meut verticalement, 693.

*Quantité dont les dénivellations produites par quelques surfaces, altèrent les forces & les Résistances qu'éprouvent d'autres surfaces*, 694 jusqu'à 735.— La dénivellation qui provient de l'action d'une surface, s'étend tout autour d'elle, en formant une parabole égale & semblable, 694, 695, 696.— Que les dénivellations produisent des *Forces* positives, ou négatives, qui agissent sur les surfaces qu'elles environnent, & altèrent également les vitesses avec lesquelles le fluide jailliroit par un orifice ouvert dans ces surfaces, 697.— Cas où la surface est plane, 698.— Trouver la vitesse avec laquelle le fluide jailliroit par un orifice ouvert dans une surface, en ayant égard à l'effet de la dénivellation produite par une autre surface, 699.— Trouver la *Force* horizontale qui agit sur une surface plane choquante, entièrement submergée, en ayant égard à la dénivellation que produit une autre surface choquante, (Note.) 700 jusqu'à 704.— *Idem*, pour une surface choquée, 705, 706, 707.— *Idem*, pour une surface choquée entièrement submergée, en ayant égard à la dénivellation que produit une autre surface plane choquante, 708 jusqu'à 712.— Lorsque la surface choquée s'étend hors du fluide, 713 jusqu'à 718.— Lorsque les surfaces choquante & choquée se réduisent à une seule, 719.— Trouver les *Forces* horizontales qui agissent sur une surface choquante, ou choquée, lorsqu'elles sont séparées par quelque distance, 721 jusqu'à 726.— Trouver la *Résistance* horizontale qu'éprouve un parallépipède rectangle, en ayant égard à la force que la dénivellation, produite par la surface choquante, communique à la surface choquée, 726.— Cas particulier, 727.— Si le parallépipède se réduit à un plan, 728.— *Résistance* du parallépipède est plus grande que celle du plan, 729, 730.— Est double de celle du plan, lorsque la vitesse est fort petite, 731.— Le parallépipède étant enfoncé à une grande profondeur dans le fluide, 732.— *Résistance* d'un parallépipède dont la base est un carré, 732.— *Idem* d'une sphère, 733.— *Des surfaces & des solides de moindre Résistance*, 736 jusqu'à 791.— Trouver la ligne ou la surface qui jouisse d'une certaine propriété dans le plus haut ou le plus bas degré, &c. 736.— Trouver la figure que doit avoir une surface plane verticale, donnée de grandeur, pour qu'elle éprouve la plus grande ou la moindre *Résistance*, 737.— *Idem*, en ayant égard à la dénivellation, 737.— Que cette figure est celle d'un rectangle, si la dimension horizontale est déterminée, 738.— Que les dimensions du rectangle dépendent non seulement de la vitesse, mais encore de l'angle sous lequel le fluide le frappe, 740.— Moindre *Résistance* qu'éprouve le rectangle, 742.— Trouver la ligne qui doit terminer un plan horizontal, pour qu'il éprouve la plus grande ou la moindre *Résistance*, 744 jusqu'à 752.— Autre cas, 753 jusqu'à 765.— Qu'un corps com-

posé de deux prismes triangulaires, éprouve moins de *Résistance* que s'il étoit terminé par quelque surface courbe : condition pour que cela ait lieu, 764, 765.— La longueur & la largeur d'un plan horizontal étant donnée, trouver l'endroit où l'on doit placer la plus grande largeur, pour que la *Résistance* soit la plus grande ou la moindre qu'il est possible, 766 jusqu'à 770.— Trouver la relation entre la largeur & la profondeur que doit avoir un corps d'un volume constant, pour qu'il éprouve la moindre *Résistance* dans le fluide, 771 (Note.)— Difficulté de calcul que présente ce problème, 771, (Note.)— Qu'un double prisme dont les deux bases horizontales sont égales, éprouve moins de *Résistance* que si l'inférieure étoit plus petite que la supérieure, 772.— Que c'est la même chose pour tout autre corps, 773.— Trouver la ligne qui doit terminer un plan horizontal, pour qu'en renfermant le plus grand, ou le moindre espace, il éprouve la plus grande, ou la moindre *Force* possible, 774.— Défaut dans le calcul de l'Auteur, 774 (Note.)— *Idem*, pour la plus grande, ou la plus petite *Résistance*, 775, 791.— Pour une partie de la courbe, 790.— Table des abscisses & des ordonnées de la courbe qui, en renfermant le plus grand, ou le moindre espace, éprouve le moindre, ou la plus grande *Résistance*, 791.— Vérification de la loi des *Résistances*, App. I & II, pag. 372 & 393. V. *Cervolant*.— Application de notre théorie aux expériences de *Smeaton*, & leur accord parfait avec elle, tandis que l'ancien système en est fort éloigné, App. II, pag. 393.

*RICHER* fait des expériences à Cayenne sur la longueur du pendule; & est le premier qui ait soupçonné la diminution de la pesanteur, en allant vers l'équateur, 373 (Note.)

*ROTATION* d'un système, 129 jusqu'à 219.— Formule de l'angle de *Rotation* pour deux corps liés entre eux, & animés par des puissances parallèles, & Notes pour le développement du calcul, 129 (Note), 136 (Note).— Vitesse d'un des corps, 131.— Distance perpendiculaire des corps à une ligne parallèle à la direction des puissances, qui passe par le centre des masses, 135.— Corps supposés réunis à leur centre de masses, 137.— La somme des moments étant égale à zéro, le système ne tourne point, 138.— *Rotation* se fait dans le plan qui coïncide avec les directions des puissances, & avec la droite qui passe par le centre des masses, 139.— Un des corps étant infini, le centre des masses coïncide avec lui, 141, 174.— Angle de *Rotation* pour ce cas, 175, 178.— Expression de l'angle de *Rotation* pour un corps obligé de tourner autour d'un point fixe, 142 (Note). *Idem*, lorsqu'il n'y a qu'une seule puissance & deux corps, 143.— Cas où la puissance fait le même effet que s'il n'y avoit qu'un seul corps, 144.— Que le lieu du corps est indifférent, pourvu qu'il soit toujours à la même distance du point fixe, 145.— Pour trois corps animés de deux puissances, 146.— Pour quatre corps animés de deux puissances, 147.— Pour un nombre quelconque de corps, 148.— Pour un corps animé de deux puissances, 149.— *Idem*, pour un nombre quelconque de corps animés de trois puissances, 151.— *Idem*, animés de quatre puissances, 152.— Pour un nombre quelconque de corps animés par un nombre quelconque de puissances, 153, 154, 157, 158, 168, 175, 178.— Les mêmes, pour un corps fini, animé par un nombre quelconque de puissances, 173.— L'angle de *Rotation* n'éprouve aucun changement, quelque situation qu'on donne aux puissances, qu'on les divise, qu'on les réunisse, &c. pourvu que leur somme soit toujours la même, & que la distance perpendiculaire de leur centre à la direction qui passe par le centre des masses soit toujours la même, 155.— La même chose arrive, quelque changement qu'on fasse éprouver aux masses, pourvu que la somme

des moments d'inertie soit constante; 156. — La *Rotation* est la même, le système étant libre, que si le centre des masses étoit fixe, 159. — Conséquence, 164. — Les formules de l'angle de *Rotation* sont les mêmes, lorsque tous les corps, ainsi que toutes les puissances, ne sont pas dans un même plan, 160, 166. — Que les corps peuvent être divisés, ou réunis, 161, 162. — Qu'il n'est pas nécessaire que les corps pris deux à deux soient dans la même droite, qu'ils peuvent être plus hauts, ou plus bas; qu'il n'y aura que le centre des masses qui changera, 169. — La même chose pour les puissances, 170. — Que l'axe de *Rotation* varie lorsqu'on change le centre des puissances; & position qu'il prend, 171. — La *Rotation* se faisant autour d'un axe fixe qui passe par le centre des masses, elle est la même que si le système ou le corps étoit libre, 179. — Angle de *Rotation* pour les corps pesants, 180. — Angle de *Rotation* du pendule simple, 184. — Pour le cas où la gravité seule agit, 185. — *Idem*, du Pendule composé, 187. — Angle de *Rotation* dans les Leviers, 198, 199.

De l'Axe & du Rayon de *Rotation*, 220 jusqu'à 229. — Trouver l'Axe de *Rotation* d'un système, 221. — Que cet Axe ne peut être fixe, à moins que le centre de gravité ne le soit, 222. — Qu'il n'y a point d'Axe fixe, à moins que le système ne tourne sur celui qui passe par son centre de gravité, 223. — Expressions du Rayon de *Rotation*, 224, 225. — Qu'il est infini pour les corps qui tombent librement, 226. — Qu'il est zéro lorsque les puissances se détruisent mutuellement, 227. — Réflexions sur l'Axe & le Rayon de *Rotation* qu'ont assigné MM. Bouguer & J. Bernoulli, 224. — Angle de *Rotation* produit par la force perpendiculaire qui anime un corps posé sur une surface, 376. — Cet angle est nul lorsque la perpendiculaire abaissée du centre de gravité sur le plan, coïncide avec le point d'appui, 377. — Condition essentielle pour que cela ait lieu lorsque le corps est appuyé par deux points, 378. — La même chose, quel que soit le nombre de points par lesquels le corps appuie sur la surface, 379. — Que la puissance parallèle agit toujours, quoique la *Rotation* soit nulle, 380. — Angle de *Rotation* que doivent prendre les corps posés sur des plans inclinés lorsqu'ils sont sans mouvement progressif, 446, 447, 448. — *Idem*, lorsque la gravité est la seule puissance active, 450. — Cas où cet angle devient nul, 449. — Que la *Rotation* a toujours lieu, lorsque la verticale qui passe par le centre de gravité, tombe hors de l'appui, 451. — Angle de *Rotation* lorsque le frottement est vaincu, & que le point d'appui est déjà en mouvement, 452, 453, 454. — Que, dans ce cas, la *Rotation* se fait vers la partie supérieure, quoique la verticale qui passe par le centre de gravité, passe aussi par l'appui, 455, 456. — Erreur de tous les Auteurs sur ce point, 457. — Que toutes les *Rotations* possibles peuvent se réduire à trois; qu'il est seulement nécessaire de les considérer par rapport à deux axes, l'un horizontal, & l'autre vertical, 925.

De la Vitesse angulaire avec laquelle les corps flottants tournent, 929 jusqu'à 946. — Trouver la Vitesse angulaire avec laquelle les corps flottants tournent sur un axe quelconque, étant animés par une, ou par plusieurs puissances, 929. — Plus les moments d'inertie sont grands, plus il faudra de temps au corps pour acquérir une Vitesse angulaire donnée, 930. — Nécessité absolue que les résistances agissent dans la *Rotation*; & qu'on n'en peut faire abstraction, comme l'ont fait MM. Bouguer & Eule, 931. — Expression de la Vitesse angulaire des corps flottants, 932 (Note.), 933. — Raïson entre la stabilité d'un cylindre & le moment résistant qui résulte de la *Rotation*, 939.

V. Stabilité. — Trouver la plus grande, ou la moindre Vitesse avec laquelle tournent les corps flottants, 943. — Action que supportent les fibres d'un corps flottant pour cause de la *Rotation*; & que la plus grande a lieu lorsqu'elle commence, & lorsqu'elle finit, 944. — Que la plus grande action ne dépend pas de la résistance du fluide, 945. — Action que supporte une partie déterminée du corps flottant, telle qu'elle seroit un levier qui lui seroit uni, 946.

ROUET, V. Poulie.

ROULETTE, V. Cycloïde.

Secteur d'hyperbole équilatère, App. I, Art. 41.

Segment sphérique (solidité du), 306 (Note.)

SMEATON. Expériences de cet Auteur sur la résistance des fluides; accord parfait de notre théorie avec ses résultats, & leur opposition avec l'ancien système, Ap. II, p. 393.

SPIRE, V. Vis.

Stabilité, V. Inclinaison, Moment, Rotation. Trouver la Stabilité d'un corps flottant quelconque qui se meut horizontalement dans une direction perpendiculaire à l'axe horizontal de rotation, 830, 833. — Moments qui résultent des deux dénivellations, 832. — Moments, lorsque le plan vertical qui coïncide avec l'axe, partage le corps en deux parties égales & semblables, 832. — Qu'ils se réduisent aux seuls moments verticaux, lorsque le corps est sans mouvement horizontal, 834. — Que ces moments sont égaux au produit du poids du corps multiplié par la distance horizontale du centre de gravité à la verticale qui passe par le centre de volume, 835. — Valeur de ce produit pour les corps formés par la révolution d'un plan autour d'un axe, 838. — Que ces moments verticaux peuvent être positifs, ou négatifs, ou égaux à zéro, 836, 837. — Que cette expression est la même pour les autres corps; mais la distance du centre de volume au centre de gravité est variable à chaque inclinaison, 839. — Le centre de volume étant plus bas que le centre de gravité, les moments sont négatifs, 840. — Moments qui résultent des poids doivent être pris en entier, tandis que ceux des résistances doivent être réduits aux deux tiers, 841. — Trouver en général la Stabilité, le corps étant sans mouvement, 842 (Note.). Equation qui en résulte, 844. — Autres expressions du moment, le corps étant en mouvement, les inclinaisons étant toujours infiniment petites, 845. — Quantité à laquelle on peut réduire cette expression, 846. — Qu'on doit ajouter les moments qui résultent de la dénivellation, ainsi que ceux qui proviennent de l'action mutuelle des surfaces, à moins qu'ils ne soient susceptibles d'être négligés, 847. — Différence qui résulte de considérer les corps en mouvement, ou en repos, 848. — Trouver la Stabilité d'un parallépipède rectangle, 849. — Cas où le parallépipède élève ou abaisse son extrémité choquante, ou bien demeure dans une situation horizontale, 851. — Trouver les moments qu'éprouve la base du parallépipède, & qui résultent de la dénivellation, 853. — *Idem*, lorsque la vitesse excède la longueur du parallépipède, 854. — Lorsqu'elle est égale, les moments ne peuvent augmenter par l'augmentation de la vitesse, 855. — Que ces moments sont positifs, 856. — Expression des moments du parallépipède, en tenant compte de l'effet de la dénivellation sur la base, 857. — Cas où le parallépipède tourne en élevant ou en abaissant son extrémité choquante, 858. — Que les moments ne dépendent pas seulement de la vitesse, mais encore de la disposition du parallépipède, 859. — Combien il est différent de considérer le corps en repos, ou en mouvement, 860. — De ce qui est cause que le parallépipède n'a pas



besoin d'un temps infini pour acquérir la plus grande vitesse, 861.— Expression de la verticale comprise entre la perpendiculaire élevée sur un plan vertical, & l'axe, 862.— Trouver la Stabilité du parallépipède, la base étant inclinée à l'horizon, 863.— Plus le centre de gravité sera bas, plus le parallépipède élèvera avec force son extrémité choquante, 864.— Quantités dont la relation rend les moments positifs, ou négatifs, 865.— Que les moments de la base ne dépendent nullement de la situation du centre de gravité, 866.— Conditions pour que les moments soient positifs dès le premier instant, 867.— Trouver la Stabilité d'un cylindre, 869, 870.— *Idem*, lorsque la vitesse est zéro, 870.— Que l'expression précédente contient les moments de la dénivellation, 872.— Raison entre la Stabilité d'un cylindre, & le moment résultant qui résulte de la rotation, 939.

SUPERFICIE du fluide, 546.

SURFACE choquante, 598.

SURFACE choquée, 598.

SYSTÈME de corps, 80.

TEMPS. V. *Mouvement, Espace, Vitesse, Percussion, Frottement.*

TEMPS, dans le mouvement uniforme, sont en raison directe de l'espace, & en raison inverse de la vitesse, 27.

TREUIL ou *Cabestan*, 424, 491 *jusq.* 541.— Qu'il est indifférent qu'il y ait plusieurs leviers, ou que ce soit une roue avec différentes puissances appliquées à sa circonférence, 492.— Treuil est un levier de la première, seconde ou troisième espèce, suivant la situation de la puissance par rapport à l'axe, 493.— Trouver la puissance nécessaire pour vaincre le frottement, & mettre la machine en mouvement, (Note) 494.— *Idem*, pour le cas où il y a deux leviers égaux & opposés, & des puissances égales appliquées à leurs extrémités, 506.— *Idem*, quand il y en a un plus grand nombre, 507.— Que c'est la même chose, lorsqu'au lieu de leviers, c'est une roue, 508.— Que la puissance nécessaire pour vaincre le frottement est toujours proportionnelle à celle qu'on applique au Treuil, 495.— Qu'elle est variable, 496.— Trouver la plus grande & la plus petite puissance qui peuvent vaincre le frottement, 497.— Avantage qui résulte de la coïncidence des leviers, 498.— *Idem*, de leur longueur, 499, 509.— Treuil, ne donne aucun avantage si les leviers sont égaux, lorsqu'ils coïncident, & est désavantageux si les leviers sont dans des situations opposées, 500.— Cas où le Treuil est désavantageux dans les deux cas, 501.— Déterminer les cas où le Treuil cesse d'être avantageux, les leviers étant dans des situations opposées, 502.— Avantage qui résulte de la diminution du rayon du cylindre, 503, 509.— Qu'en supposant le frottement nul, la situation des leviers est indifférente, & alors notre théorie convient avec celle de tous les Auteurs de Mécanique, 504.— Erreur dans laquelle ils sont tombés sur les effets du Treuil, 505.— Treuil une fois mis en mouvement avec une vitesse constante, continue à se mouvoir avec la même vitesse, en surmontant continuellement le frottement,

510, 511.— Frottement est le même dans le mouvement qu'au moment où il est surmonté, 510.— Expression de la puissance nécessaire pour maintenir le treuil en mouvement, avec une vitesse constante déjà acquise, dans le cas de la roue, & dans celui où il n'y a qu'une seule puissance, 510.— Qu'on peut faire entrer dans le calcul la pesanteur de la machine, 512.— Qu'il est avantageux que le poids de la machine s'oppose à la résistance à vaincre, 513.— Que l'action qui résulte du poids de la machine ne se fait point sentir dans le treuil vertical, 514.—

TROCHOÏDE. V. *Cycloïde*, (Note.) 365.

VIS, 424, 478 *jusq.* 490. V. *Frottement, Plan incliné.*— Sa distinction en vis mâle & vis femelle, 478.— Spire, filet ou pas de la vis, 480.— Comment cette machine produit son effet, 481.— Que la Vis n'est pas une machine simple, lorsque le levier a plus de longueur que le rayon du cylindre, 482.— Trouver la puissance nécessaire pour la mettre en mouvement, en ayant égard au frottement, 483.— Cas où elle demeure sans mouvement, 484.— Une fois mise en mouvement avec une vitesse constante, elle continue avec cette vitesse tant que la puissance appliquée suffit pour vaincre le frottement, 486.— Le frottement étant nul, la puissance qui anime la vis, est à celle qu'elle doit vaincre, comme la hauteur du pas de la vis est à la circonférence que décrit la puissance, 486.— Que cette analogie est celle que donnent tous les Auteurs, & conséquences, 487.— Cas où la Vis rétrogradera, la puissance cessant d'agir, 488.— Trouver la relation entre la puissance appliquée à la Vis, & la vitesse avec laquelle elle se mouvra après avoir surmonté le frottement, 489.— *Idem*, entre la même puissance & l'espace que parcourt la Vis dans la direction de son axe, 490.

VITESSE. 6. V. *Mouvement, Espace, Temps, Percussion, Frottement, Centre.*

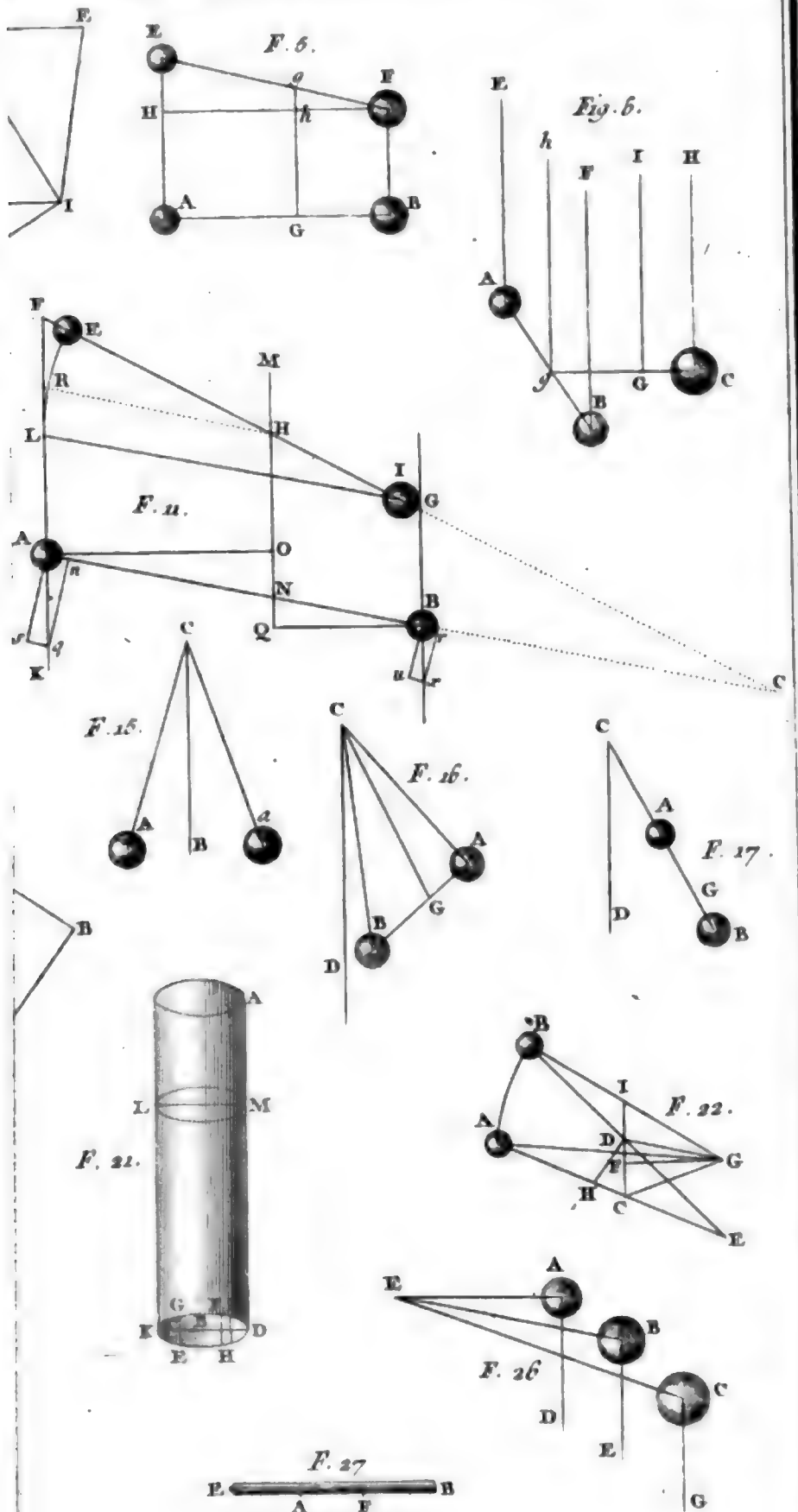
VITESSE absolue, relative, 7.— Que la vitesse absolue peut être un repos relatif; expression générale de ces vitesses, *ib.*— Dans le mouvement uniforme, la Vitesse est en raison directe de l'espace, & en raison inverse du temps, 26.— S'exprime par l'espace parcouru pendant une seconde, 28.— Formule de la différence entre la vitesse initiale d'un corps, & la vitesse à chaque instant de sa course, 30.— Développement de cette formule, (Note.) 30.— La puissance étant constante, cette différence est, en raison directe, composée de la puissance & du temps, & en raison inverse de la masse, 31.— Cas où le corps est en repos lorsque la puissance commence son action, 32.— Cas du mouvement retardé, où le corps parvient au repos, 33.— Vitesse acquise dans le mouvement accéléré & perdue dans le retardé; & cas où ces vitesses sont égales, 34.— Vitesse des corps graves, 46, 50, 53.

VITESSE angulaire, 130. V. *Rotation.*

VOLUME peut être pris pour exprimer la masse, la densité étant uniforme, 121.— Volume de fluide déplacé par un corps flottant est égal au poids du corps, 561, 562.

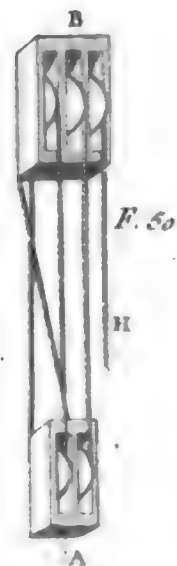
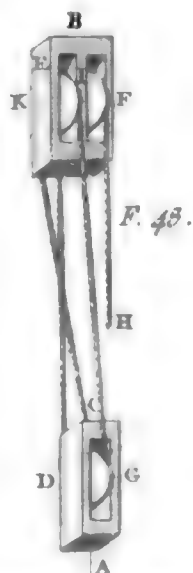
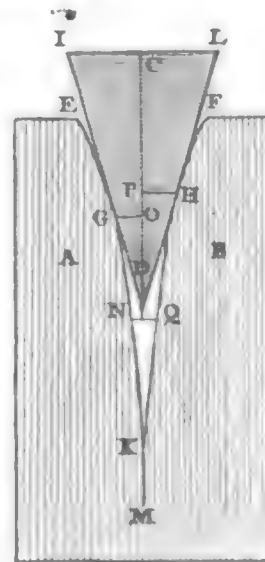
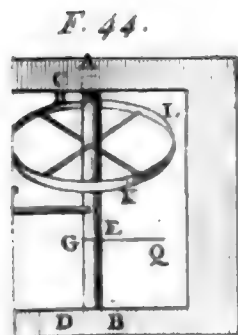
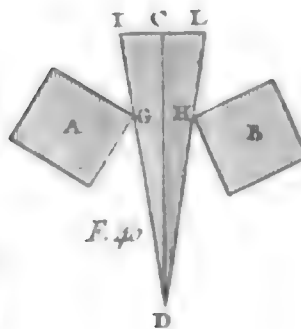
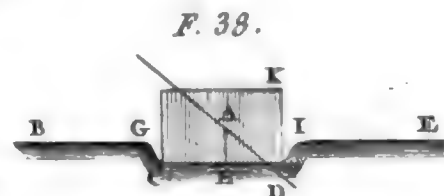
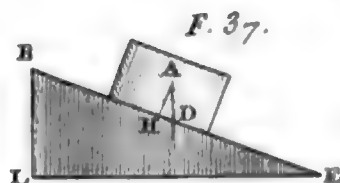
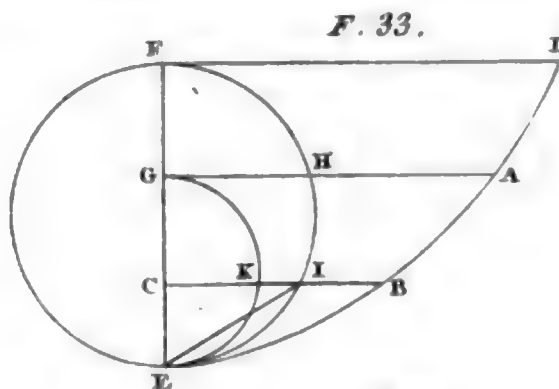
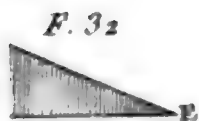
WALLIS, (le Docteur) établit la résistance des fluides proportionnelle à la simple vitesse, 593.

FIN DE LA TABLE DES MATIÈRES.



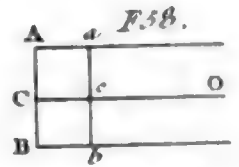
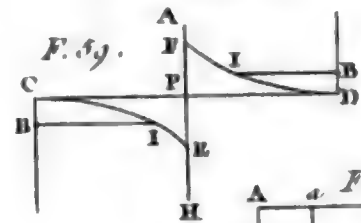
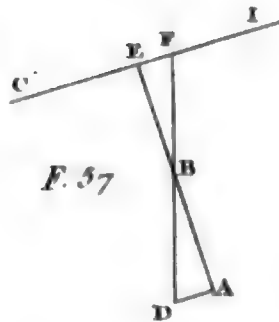
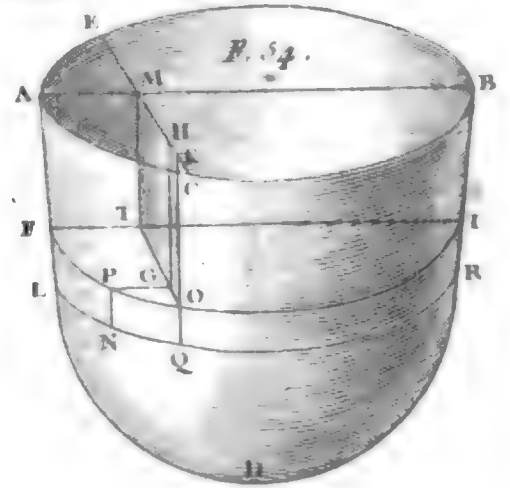
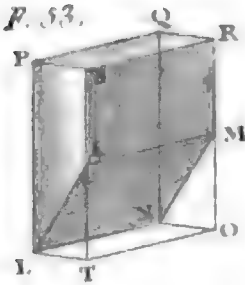
$$\begin{aligned} 1:2:2^3::2:2\frac{1}{2}, \\ ::1:\frac{1}{2} \end{aligned}$$



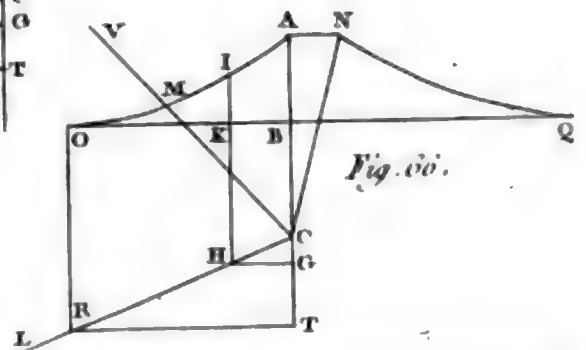
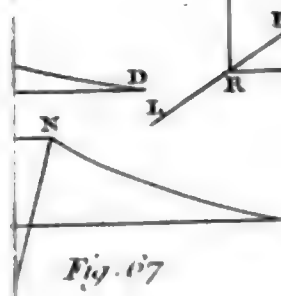
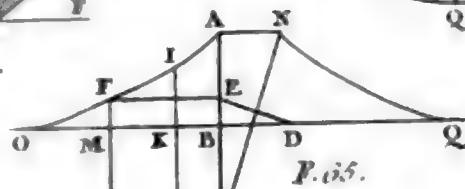
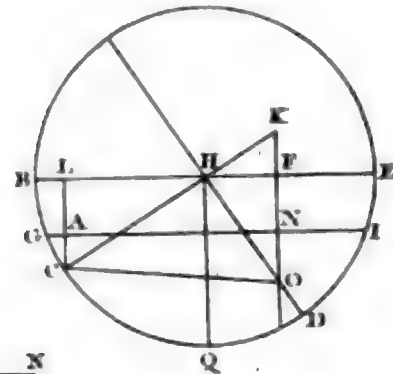
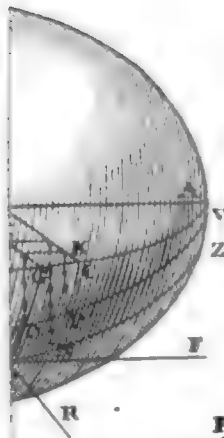




F. 53.



F. 62.











DE LA CONSTRUCTION

ET

DE LA MANOEUVRE DES VAISSEAUX,

TOME SECOND,

CONSTITUTIONAL

THE

CONSTITUTIONAL

CONSTITUTION

DE LA CONSTRUCTION  
ET  
DE LA MANOEUVRE DES VAISSEAUX  
ET AUTRES BÂTIMENTS,  
OU  
EXAMEN MARITIME  
THÉORIQUE ET PRATIQUE;

PAR DON GEORGE JUAN, Commandeur d'Aliaga dans l'Ordre de Malte, Chef d'Escadre des Armées Navales de Sa Majesté Catholique, Commandant des Gardes de sa Marine, de la Société Royale de Londres, de l'Académie Royale de Berlin, et Correspondant de l'Académie Royale des Sciences de Paris :

TRADUIT DE L'ESPAGNOL, AVEC DES ADDITIONS,

Par M. LEVÉQUE, Correspondant de l'Académie des Sciences de Paris et de celle de Marine, Membre des Académies des Sciences de Bordeaux, Marseille et Rouen, Examineur Hydrographe et ancien Professeur en Hydrographie et Mathématiques à Nantes.

---

Qui descendunt mare in navibus, facientes operationem in aquis multis:  
ipsi viderunt opera Domini, et mirabilia ejus in profundo. Ps. 106.

---

TOME SECOND.

---

A PARIS,

Chez FIRMIN DIDOT, Libraire pour les Mathématiques, la Marine et l'Architecture.

---

M. DCC. XCII.

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

.....

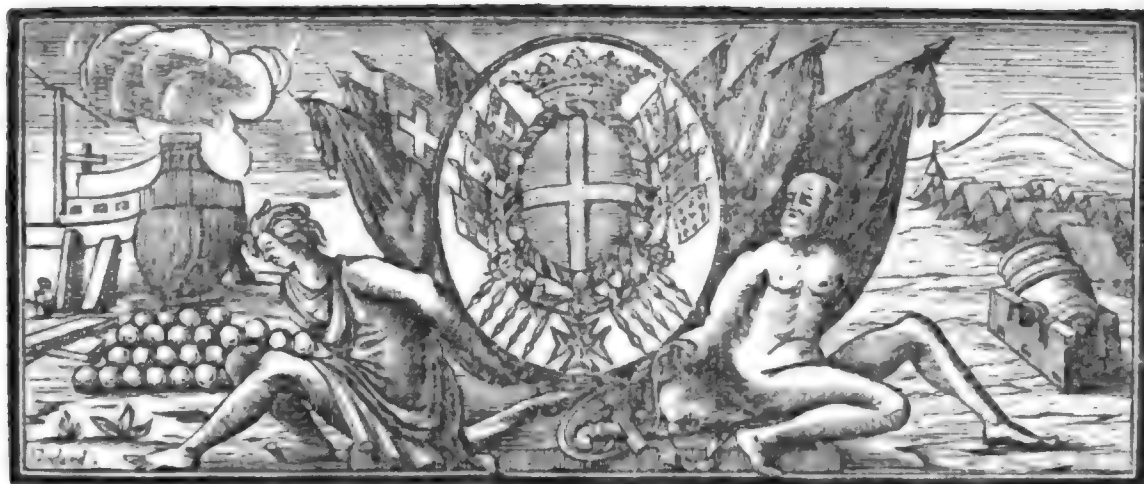
.....

.....

.....

.....





EXAMEN MARITIME,  
THÉORIQUE ET PRATIQUE,  
OU  
TRAITÉ DE MÉCANIQUE,  
*Appliqué à la Construction & à la Manœuvre des Vaisseaux  
& autres Bâtiments.*

---

LIVRE PREMIER.  
*DE LA CONSTRUCTION DU NAVIRE.*

---

CHAPITRE PREMIER.

*Du Navire en général, & de ses propriétés.*

(1.) **L**E Navire est un corps flottant destiné à deux usages, le commerce & la guerre. Le Navire de commerce, ou de charge, sert, comme on sçait, à transporter des marchandises, ou autres effets, d'un port à un autre; & la destination du Vaisseau de guerre est de combattre & de

prendre les vaisseaux de l'ennemi, ou d'attaquer les fortifications situées sur les côtes; alors il peut être considéré comme une forteresse flottante. Quel que soit l'objet auquel on destine un Navire, il ne peut manquer d'être d'un poids considérable, lequel est composé de la charge qu'il doit transporter, & du poids des différents matériaux dont il est construit. Il doit, par conséquent, occuper dans le fluide (*Tome I*, 561.) un espace tel que son poids soit égal à celui du volume de l'eau qu'il déplace. On voit que c'est cet espace, ou cette partie du Navire qui est submergée, qui doit éprouver la force de la résistance du fluide dans le cas du mouvement; & les puissances destinées à le mouvoir doivent avoir une certaine proportion avec les résistances, pour lui donner la vitesse nécessaire. Il y a deux sortes de puissances employées jusqu'ici pour mouvoir les Navires, sçavoir, l'action des rames, & l'action du vent sur les voiles. Les rames, comme chacun le sçait, ne sont autre chose que des pieces de bois avec lesquelles on choque l'eau avec force & rapidité, par leur partie extérieure au Navire; ainsi elles éprouvent une résistance proportionnée, & le Navire se meut à cause de la réaction. Les voiles sont des surfaces en toile, qui étant exposées à l'action des vents, en sont frappées, & par conséquent elles communiquent du mouvement au Navire auquel elles sont assujetties. La premiere de ces deux puissances n'est pas tant en usage que la seconde, parce que le travail des hommes étant ce qui doit produire & maintenir l'action des rames, elle ne peut avoir lieu que pendant un temps assez court, & non pendant plusieurs jours, même plusieurs mois, que durent ordinairement les transports, ou les voyages par mer. Il en est tout autrement des voiles; une fois qu'elles sont exposées dans une situation convenable, elles n'exigent plus aucun travail, à moins que le vent ne vienne à changer, ou qu'il ne soit nécessaire de faire changer la direction du Navire. Quel que soit le moyen qu'on emploie pour mouvoir le Navire, on voit déjà, par ce qu'on vient d'exposer, qu'il doit avoir plusieurs propriétés, ou qualités, essentielles pour qu'il puisse remplir l'objet auquel il est destiné. Il doit premièrement être très-fort & très-solide, pour qu'il puisse résister à l'action des forces qui agissent sur lui, & en même temps conserver, sans accident, les effets qu'il contient, & les hommes destinés à le manœuvrer. Il doit être impénétrable au fluide, afin que les effets qu'il renferme ne soient pas gâtés en se mouillant, & que l'eau, en s'introduisant avec trop d'abondance, ne submerge le Navire de plus en plus, & que par conséquent le tout ne vienne à la fin à se perdre. Sa figure & la disposition de toutes ses parties doit être telle qu'il prenne

la plus grande vitesse possible, afin de terminer ses traversées dans le moins de temps possible ; ou , si c'est un vaisseau de guerre , pour pouvoir engager , ou éviter , les actions qui se présenteront , suivant qu'il peut être convenable. Il doit avoir un corps ou une capacité assez grande pour recevoir tous les objets qu'il doit transporter , & pour loger commodément ses équipages , & les hommes qu'il pourroit avoir à transporter. Il doit avoir de la stabilité ; c'est-à-dire qu'il doit résister à l'inclinaison que pourroit occasionner la force du vent dans les voiles , ou d'autres forces accidentelles , quelles qu'elles soient. Car le Navire devant être ouvert en plusieurs endroits , dans les parties qui sont hors de l'eau , afin d'avoir des communications à l'intérieur , il pourroit arriver que le fluide entrât dans l'intérieur , gâtât les marchandises , & peut-être même occasionnât la perte totale du Navire. Ses deux côtés doivent être d'une figure parfaitement égale & semblable ; car il est évident que la figure qui auroit les propriétés convenables pour un des côtés , doit nécessairement avoir celles qui conviennent pour l'autre , & cela dans le même degré. Il doit être disposé de manière qu'il soit aisé à manœuvrer , & qu'on puisse le diriger avec sûreté & promptitude par la route convenable , non seulement pour lui faire suivre la plus courte , mais encore pour éviter les dangers , ou autres obstacles qui peuvent se rencontrer ; car un choc violent pourroit causer la destruction totale du Navire. Enfin , si le Navire est destiné pour la guerre , il doit pouvoir porter son artillerie , & être construit de manière à fournir les moyens de la placer de façon qu'on puisse la servir commodément , & que l'eau ne puisse entrer par les sabords lorsque le Navire prend quelque inclinaison.

( 2. ) Telles sont les qualités primitives & essentielles du Navire : mais il en est encore d'autres qui lui sont absolument nécessaires pour se garantir d'un accident qui produit ordinairement sa destruction. Les vents choquent les eaux , les poussent , les agitent , & forment ce que tout le monde connoît sous le nom de *Lames* , lesquelles produisent les coups de mer. Ces lames étant agitées de plus en plus par l'action répétée des vents , s'élèvent à des hauteurs effrayantes , & la surface des eaux cessant par-là d'être horizontale , il se forme des montagnes de fluide qui choquent avec la plus violente rapidité , & même détruisent tout ce qu'elles rencontrent dans leur cours. Les lames se succédant sans cesse les unes aux autres , donnent un mouvement au Vaisseau , non seulement en le poussant dans la direction qu'elles suivent , qui se trouve peut-être différente de celle qu'on voudroit qu'il suivît ; mais elles l'obligent encore d'être dans un mouvement continu de rotation autour d'un axe horizontal ; mouvement qui est

plus ou moins violent, suivant la grandeur des lames, la disposition, & la figure du Navire. A chaque lame, le Navire doit faire deux oscillations, l'une de chute vers la partie opposée à celle que choque la lame, & l'autre de réaction à l'instant où elle se sépare du Navire. Les lames ayant une aussi grande rapidité, il faut nécessairement que les oscillations, ou mouvements de rotation du Navire soient aussi très-rapides, & que les moments d'inertie qui en résultent dans toutes les parties du Navire, deviennent énormes, particulièrement dans celles qui sont les plus éloignées de son centre de gravité. On voit déjà que cet accident exige que le vaisseau soit très-fortement lié dans toutes les parties qui le composent; que les sabords & toutes les parties supérieures qui communiquent à l'intérieur soient assez élevées, pour que, dans les oscillations, l'eau ne puisse entrer dans la capacité, & lorsqu'elle y est une fois entrée, il faut que le Navire soit disposé de façon à faciliter son évacuation. Enfin, cet accident exige encore que la figure du Navire soit telle que, si l'on ne peut pas éviter entièrement les oscillations, elle contribue au moins à les rendre les plus petites & les plus lentes que faire se peut.

Comme toutes les mers ne sont pas d'une même violence & d'une même agitation, tous les Navires n'ont pas besoin d'être construits avec la même solidité, & d'avoir la même figure, & les mêmes dimensions: ils doivent être proportionnés aux parages où ils doivent naviguer, & aux différents usages auxquels on les destine. C'est pour cela qu'on trouve une si grande variété dans les Navires, non-seulement pour ce qui concerne leur figure, la grandeur & les proportions de leur capacité; mais encore dans le nombre & la situation des mâts, auxquels on applique leurs voiles, aussi bien que dans le nombre, la figure & la disposition de ces mêmes voiles. Tous ces objets réunis forment une étude aussi étendue qu'intéressante pour tout le genre humain; & qui, par son importance, est digne d'occuper les meilleurs esprits, & de fixer toute leur attention.

(3.) Il y a des Bâtiments dont la longueur \* est entre trois & quatre fois leur largeur: il en est même dont la longueur est portée jusqu'à quatre, cinq, ou six fois, & même jusqu'à huit fois leur largeur. Il y en a dont la profondeur, ou la hauteur verticale de

---

\* L'Auteur entend ici, par la longueur, non la longueur de la quille, mais celle du Vaisseau, de tête en tête: c'est ce que les Espagnols appellent la *Eslora*; ils donnent le nom de *Manga* à la largeur, prise dans l'endroit où elle est la plus grande. C'est cette plus grande largeur que les Marins & les Constructeurs Français appellent le *Bau* du Vaisseau.



la partie submergée dans le fluide, est la moitié de leur largeur, dans d'autres cette hauteur n'en est que le tiers, & dans d'autres encore moins. On peut, par ce qui a été dit dans le *premier Volume* de cet Ouvrage, déterminer les propriétés particulières dont ces différentes proportions sont susceptibles. Une pratique continuée pendant plusieurs siècles, aidée d'une théorie fort peu satisfaisante, & qui est encore même fort limitée, a enseigné dans chaque Royaume, dans chaque Province même, ce qu'il convenoit à peu près de faire, & ce qu'il convenoit d'éviter, suivant l'étendue des lumières, & du génie de ceux qui se chargeoient de cette partie importante. Il est cependant un point sur lequel on est généralement d'accord, c'est de ne pas faire usage des surfaces planes dans la construction des Bâtimens de mer, sur-tout pour ceux qui sont destinés à naviguer dans de grosses mers; c'est avec la plus grande raison qu'on a banni ces surfaces de la construction, car il n'en est point sur lesquelles les coups de mer agissent avec plus de violence, & dont par conséquent ils produisent la destruction avec plus de promptitude & de facilité.

(4.) D'après ces considérations, & d'autres de la même nature, on en est venu à donner à la partie du corps du Navire, qui est submergée dans le fluide, la figure d'un ellipsoïde, ou de deux demi-ellipsoïdes différents, en faisant celui qui forme la partie choquante du Navire, un peu plus court que celui qui forme la partie choquée; & pour des raisons très-fondées, on a admis encore d'autres différences entre ces ellipsoïdes. Par les mêmes motifs, on auroit encore pu donner aux Bâtimens la figure circulaire, ou sphérique; mais un Bâtiment de cette forme seroit sujet à un grand inconvénient, qui est qu'il ne pourroit naviguer que dans la direction perpendiculaire à la voile: c'est-à-dire, que la section horizontale du Navire étant représentée par *ABDE*, *FG* représentant la voile, & *HC* la direction du vent qui la choque; le Navire ne pourroit marcher que suivant la ligne *CB*, perpendiculaire à *FG*. En effet, la force du vent étant décomposée en deux autres, l'une parallèle & l'autre perpendiculaire à la voile; il est clair que la première de ces forces n'exercera aucune action sur la voile, puisque son sinus d'incidence est zéro, (*Tome I. 75.*), & que par conséquent le vent n'agit sur la voile que suivant la seconde; de sorte que l'angle *HCB* formé par la direction du vent, & la route du vaisseau doit nécessairement être obtus; d'où l'on voit qu'on perdrait tout l'avantage qu'on se procure aujourd'hui, en donnant aux vaisseaux plus de longueur que de largeur. Car quoique la puis-

FIG. 1.



PLANC. I.

FIG. 2.

sance, ou la force qui agit sur la voile  $FG$ , soit toujours dirigée suivant la perpendiculaire  $CB$ , la résistance latérale, ou celle qui éprouve le côté  $ADE$ , étant toujours plus grande que celle qui s'exerce en avant, ou à la proue  $A$ , il s'ensuit que la vitesse que prend le vaisseau suivant la proue, ne peut manquer d'être plus grande que celle qu'il prend latéralement, ou suivant une perpendiculaire à  $AE$ : par conséquent le Vaisseau ne peut marcher suivant  $CB$ ; mais en obéissant à l'impulsion qu'il reçoit dans cette direction, il est obligé de suivre une direction telle que  $CI$ , intermédiaire entre  $CB$  &  $CA$ , & qui est d'autant plus proche de  $CA$ , que la résistance latérale sera plus grande, relativement à celle qui s'exerce à la proue. On voit clairement par-là qu'il est possible que l'angle  $HCI$ , formé par la direction du vent & par la route que suit le Navire, soit aigu, & par conséquent qu'un Navire de cette espèce aura l'avantage de pouvoir naviguer en partie contre le vent; avantage dont un Navire sphérique seroit absolument privé.

(5.) On observera encore que ces espèces de Navires plus longs que larges n'ont aucun désavantage sur les autres pour résister au choc des lames, parce que, lorsqu'elles deviennent excessives, les Marins savent leur présenter l'une ou l'autre extrémité; & c'est en cela qu'ils ont plus d'avantage que n'en auroient les Navires circulaires, parce que, sous des volumes égaux, les Vaisseaux longs présentent alors moins de surface au choc des lames que n'en présenteroient les sphériques. Ajoutez à cela, que le cours des lames est suivant la direction même  $HC$  du vent, & qu'elles frappent le Navire dans cette direction; elles lui font par conséquent prendre une direction moyenne entre  $CI$  &  $CK$ : d'où l'on voit que si l'on n'avoit pas pris le parti d'allonger les Vaisseaux, à peine pourroient-ils prendre une autre direction que celle du vent; qu'en un mot, ils seroient à la discrétion des vents, ce seroient eux qui en détermineroient la route, & non les hommes qui sont destinés à les manœuvrer & à les diriger.

FIG. 3.

(6.) Cette même considération a obligé les Marins à remplir les deux extrémités, ou pointes circulaires  $A$  &  $B$  de l'ellipsoïde. Car  $AB$  représentant la superficie de l'eau, &  $ACB$  une section verticale de l'ellipsoïde, si on tire les tangentes  $DE$ ,  $AD$  &  $BE$ , on voit qu'en étendant le corps du Navire jusqu'à  $ADCEB$ , en rendant solides les espaces  $ADC$ ,  $CEB$ , & faisant ainsi qu'il ne soit pas terminé par la ligne  $ACB$ , on voit, dis-je, que la résistance latérale sera augmentée, & par conséquent qu'on obtiendra un plus grand avantage pour diriger & maintenir le Vaisseau dans les directions qu'il doit suivre.

(7.) On voit, par ce qui vient d'être dit, que ce n'a pas été sans des raisons bien puissantes, qu'on s'est déterminé à donner de la longueur aux Vaisseaux; cependant si nous ne perdons pas de vue que plus ils sont proches de la figure sphérique, plus ils sont solides, & capables de résister au choc, & aux efforts des lames, nous en concluons qu'il a été nécessaire de prendre un milieu. On ne les a donc allongés qu'autant que leur sûreté l'a permis, & par conséquent, dans les mers tranquilles & moins exposées à l'agitation, on a toujours employé des Navires plus longs que dans les autres. On n'a pas encore fixé la vraie proportion entre la longueur & la largeur, parce que, comme on le voit, cette proportion dépend de la nature des mers sur lesquelles le Navire est destiné à naviguer; cependant, il paroît constaté, par l'expérience, qu'un Navire dont la largeur est à peu près la quatrième partie de la longueur, peut, sans risque, être exposé aux plus violentes agitations de la mer.

(8.) On varie encore sur la profondeur, ou le creux qu'on donne aux Navires: ceux qui ont le plus de profondeur, qui tirent le plus d'eau, sont plus exposés à rencontrer des écueils, des bas-fonds, à échouer, & par conséquent, à se briser & à se perdre: ceux, au contraire, qui ne le sont pas assez, ne peuvent exercer une aussi grande résistance latérale, & on n'en peut tirer autant d'avantage que des premiers pour suivre certaines directions, relativement à celle du vent. Cependant, si la proportion entre les résistances latérales, & celles de la proue étoit la même dans l'un & l'autre Navire, il paroît qu'ils pourroient aussi jouir des mêmes avantages: & la chose est effectivement ainsi, en ne faisant point attention aux efforts qu'ils ont à soutenir de la part des lames; mais comme celles-ci, si l'on excepte quelque cas, sont, pour l'ordinaire, superficielles, leur impulsion doit faire plus d'effet sur celui qui éprouve moins de résistance, ou qui a le moins de profondeur ou de tirant d'eau, que sur l'autre. Il a donc encore été nécessaire de prendre un milieu, à cet égard, principalement à cause qu'une plus grande profondeur produit, en même temps, une plus grande résistance à la proue, ou suivant la direction de la route du Vaisseau, & que, par conséquent, il est nécessaire d'une plus grande puissance, ou d'une plus grande voilure, pour le faire marcher avec la même vitesse, ce qui ne laisse pas d'être un grand inconvénient, attendu que les plus grandes voiles se manœuvrent avec bien plus de difficultés. De toutes ces considérations, il a résulté que ceux qui naviguent dans des mers peu profondes, ont donné à leurs Navires moins de profondeur; mais cependant, à peu de différence près, le creux, ou les

profondeurs qui sont en usage, sont entre le tiers & la moitié de la largeur du Navire. On remarquera cependant que cette proportion doit dépendre de la charge que doit porter le Navire, ou réciproquement que la charge doit dépendre de cette proportion; de sorte que ces deux choses, la profondeur & la charge, dépendent nécessairement l'une de l'autre, une fois que la longueur & la largeur sont déterminées, comme on le verra par la suite.

(9.) Ce qui importoit le plus après cela, étoit de trouver le moyen d'obliger le Navire à se maintenir constamment, dans la même direction, ou à se diriger constamment en ligne droite. Si l'on pouvoit faire en sorte que la direction de la force, ou de la puissance des voiles, coïncidât toujours avec celle des résistances qu'éprouve la carene, le Navire ne pourroit prendre aucun mouvement de rotation, c'est ce qui résulte des principes établis dans le *Tome I, Livre I, Chap. IV* de cet Ouvrage. Mais les lames choquent le Navire sans aucune règle, & très-inégalement, tantôt en avant du centre de gravité, tantôt en arrière: & par conséquent, ce sont autant de puissances qui obligent le Navire à tourner, tantôt vers la droite, tantôt vers la gauche, sans observer aucune proportion. En outre, lorsque le Navire s'incline, soit par l'action du vent, soit par l'agitation des lames, le centre des puissances, qui est celui des voiles, change de place à l'égard du centre de gravité, quelque soin qu'on ait pris de les faire coïncider, lorsque le Navire est en repos: par conséquent, le Navire doit encore tourner par l'effet de cette nouvelle cause, & être dans un mouvement continuel de rotation, tantôt vers la droite, & tantôt vers la gauche. On voit, par-là, combien il étoit nécessaire de trouver le moyen d'éviter ces mouvements incommodes & préjudiciables, & d'assujettir le Navire à suivre une seule & même direction. L'expérience a sans doute indiqué ce moyen dès le commencement; il ne falloit, pour cela, que se procurer une nouvelle puissance toujours prête à être employée, & qui pût faire équilibre à celles qui obligent le vaisseau à sortir de sa direction. Par exemple, si, par l'un ou l'autre côté du Vaisseau, on plonge une surface quelconque dans le fluide, la résistance sera alors plus grande du côté où elle sera plongée, & par conséquent l'augmentation de résistance que cette surface produit, peut tenir lieu de la nouvelle puissance qui est nécessaire pour faire équilibre aux autres; c'est-à-dire, pour détruire leur effet. Mais les Marins se sont avancés beaucoup davantage, & ont singulièrement perfectionné cette idée; car de faire passer ainsi une surface tantôt d'un côté du Navire, tantôt de l'autre, & l'y assujettir, ce seroit un travail

continuel & insupportable, & ils l'ont évité en plaçant la surface à demeure sur des gonds à l'extrémité de la poupe du navire : pouvant, par ce moyen, la faire tourner sur ses gonds, d'un côté & de l'autre, on la fait passer, avec facilité, du côté où elle est nécessaire, & cela avec toute la promptitude dont on peut avoir besoin ; c'est cette surface, ainsi placée, qu'on appelle le *Gouvernail*. Ce nom lui convient parfaitement, parce que c'est elle en effet qui maintient le Navire dans la direction qu'il doit tenir, qui donne le moyen de le conduire par le chemin le plus direct, & qu'en un mot, c'est elle qui le gouverne. Ce n'est cependant pas que l'effet du gouvernail soit tel, qu'il dirige le Navire avec une telle précision qu'il ne sorte absolument pas de la ligne droite ; car le gouvernail ne peut être employé que quand on a déjà aperçu l'effet d'une autre puissance extérieure qui a fait sortir le Navire de sa direction, & auparavant qu'on y ait apporté remède, de toute nécessité cette puissance a déjà produit en partie son effet : par conséquent la route du Vaisseau ne peut manquer d'être un peu tortueuse, & l'art de bien gouverner consiste en ce qu'elle le soit le moins qu'il est possible.

(10.) On parvient encore à la même fin, par la disposition des différentes voiles que les Marins font porter aux Vaisseaux ; car ces voiles étant appliquées à différents mâts placés à différentes distances du centre de gravité, on peut employer celles qui sont nécessaires, & les disposer d'une manière convenable pour conserver l'équilibre entre elles, c'est-à-dire, entre les efforts du vent, entre les résistances, chocs, ou efforts des lames, & les puissances que les inclinaisons que le Vaisseau peut prendre, peuvent faire naître.

(11.) Cette pluralité de voiles & de mâts est devenue aussi absolument nécessaire dans les grands Navires, afin d'augmenter la puissance motrice, sans augmenter la grandeur de la voile & du mât, ce qui auroit de très-grands inconvénients. Car les mâts & les voiles devenant d'une grandeur excessive, la manœuvre des voiles deviendrait impraticable, & les mâts seroient très-exposés à se rompre, ou détruiroient les Vaisseaux par les énormes moments d'inertie avec lesquels ils agissent, lesquels moments sont produits par les mouvements de rotation qui résultent du choc & de l'agitation des lames.

(12.) On a été obligé de partager l'intérieur du Navire en plusieurs étages, par des planchers qu'on appelle des *Ponts*, & cela principalement dans les grands Navires : car l'impossibilité où l'on est de se procurer des bois d'une longueur suffisante, & qui aient la courbure convenable, fait que le corps du Navire n'est qu'un assemblage de différentes pièces unies entr'elles ; & si l'on n'avoit pas mis les ponts



PLANC. I.

en pratique, cet assemblage n'auroit point eu toute la solidité nécessaire, & auroit été également incapable de résister au poids, ou à la poussée des eaux vers l'intérieur, & à l'action des lames. Ces ponts sont comme des arcs-boutants, ils soutiennent mutuellement les deux côtés du Navire, & les unissent l'un à l'autre. En outre, les ponts étant horisontaux, ils servent à distribuer convenablement l'artillerie, donnent un abri à différents objets, & fournissent des logements pour les équipages. Au reste, cette liaison des côtés, par le moyen des ponts, est tellement indispensable, que, dans les petites Embarcations même, où de tels planchers seroient impraticables, ou inutiles, attendu le peu d'intervalle qu'il y auroit entr'eux, on ne laisse pas d'y placer les solives sur lesquelles ont eût établi le pont, & que l'on appelle des *Baux* : car, sans cette précaution, le Bâtiment ne seroit pas en état de supporter le moindre effort. Les poids dont les ponts sont chargés, agissent puissamment sur les baux par la force d'inertie qui en résulte dans les mouvements du Navire, & les baux transmettent cette action aux côtés du Navire; de sorte que l'effet de cette puissance est de rompre la liaison des baux avec les côtés, & de les écarter de la situation qu'on leur a donnée dans la construction, en leur occasionnant un mouvement continu & très-préjudiciable. C'est pour cela que les baux doivent être assujettis aux côtés du Navire, de la manière la plus solide, afin d'éviter le moindre mouvement, ou le moindre jeu qu'il pourroit y avoir entre les pièces.

(13.) Les figures & les dispositions qu'on a données aux Voiles, sont très-variées, & quoiqu'au premier coup-d'œil cela puisse paroître indifférent quant à l'effet; cependant les unes & les autres ont leurs avantages particuliers, qui les rendent préférables suivant les circonstances. Il y en a de la forme d'un parallélogramme, de trapèzoïdes, & de triangulaires, que les Marins distinguent sous les noms de *Voiles carrées*, & de *Voiles latines*\*. Il y en a d'autres qui diffèrent un peu de celles-là; mais elles sont toujours de la même espèce. A l'extrémité supérieure *A* d'un mât vertical *AB*, on attache une pièce de bois horisontale *CD*, qu'on appelle une *Vergue*, à laquelle est suspendue la voile quadrilatère *DCEF*: cette voile est assujettie au Na-

FIG.;

FIG. 4  
& 6.

\* Pour nous conformer à l'usage des Marins Français, nous ne distinguons ici que deux espèces de voiles; sçavoir: les *Voiles carrées* & les *Voiles latines*. Les Espagnols donnent un nom particulier aux deux espèces de voiles quadrilatères; ils appellent *Vela Redonda* celle qui a à peu près la figure d'un parallélogramme, Fig. 4; & *Vela Cangreja* celle qui a la figure d'un trapèze, Fig. 6. Ces dernières voiles, qu'on appelle quelquefois *Voiles Auriques*, ont, le plus souvent, comme on le voit dans le texte, deux vergues, l'inférieure *EF* s'appelle le *Guy*, ou la *Baume*, & la supérieure le *Pic*. Les Brigantins, les Chasse-marées, les Cutters, les Goëlettes, les Sloops, & très-souvent les Embarcations qui portent le nom de *Bateaux*, ont leur voile principale de cette espèce.

vire



vire par ses deux extrémités inférieures *E* & *F*, c'est précisément celle qu'on nomme *Voile carrée*. Pareillement, au mât *AB* on attache obliquement la vergue *CD*, à laquelle est suspendue la voile triangulaire *DCF*, dont on assujettit l'extrémité *F* au Navire, & c'est celle qu'on appelle *Voile latine*. De même, au mât *AB* on attache deux vergues *AD*, *EF*, & on suspend, entr'elles & le mât, une voile *DAEF*, qui a la forme d'un trapèze; c'est cette voile qu'on peut appeller *Voile trapezoïde*, mais que nous nommerons encore *Voile carrée*, pour nous conformer à l'usage. Chacune de ces voiles a ses avantages & ses défauts: les premières conviennent mieux que les autres pour les résistances; mais elles ne peuvent pas se disposer sous un angle aussi avantageux à l'égard du vent que les autres: ce à quoi contribue beaucoup non-seulement la figure même de la voile, mais encore la situation des haubans & autres cordages, qui assujettissent les mâts, & les rendent stables dans la position qu'on leur a donnée. L'art de déferler & de ferler les voiles, de les orienter de la manière la plus convenable à l'objet qu'on se propose, &c.; de même que celui de gouverner & de faire tourner à propos le Navire, est ce qu'on appelle la *Manœuvre*. Comme ces différentes opérations se présentent continuellement, elles font la principale occupation du Marin. Pour arriver à une connoissance parfaite des avantages des différentes voiles, de même que de ceux qui peuvent résulter de la figure, & de la disposition du corps du Navire, il faut absolument la théorie que nous avons donnée dans le premier Volume de cet Ouvrage; c'est aussi de cette théorie que nous ferons l'application dans les Chapitres suivans.

PLANC. 10

FIG. 5.

FIG. 6.

## CHAPITRE II.

*De la variété infinie qu'il peut y avoir dans la Carene des Vaisseaux, & de la Construction du corps du Navire, suivant la pratique la plus ancienne.*

(14.) APRÈS avoir déterminé la longueur & la largeur du Navire, il paroît que toute sa figure devoit être déterminée, & en effet elle le seroit, s'il étoit un ellipsoïde, comme nous l'avons dit; mais l'expérience nous a appris qu'il étoit nécessaire de s'éloigner un peu de cette figure, en élargissant davantage le Navire du côté de l'avant, c'est-à-dire, vers la proue, & en l'étrécissant, au contraire, en le

Fig. 7.

rendant plus fin vers l'arrière, ou vers la poupe. La théorie ne manifeste pas moins cette nécessité, comme on le verra dans la suite : mais que la figure, approchant de l'ellipsoïde, soit à peu près celle qu'on voudra, cela ne fait rien pour la manière de construire le Navire, qui est toujours à peu près la même. Pour y parvenir, les Constructeurs ont coutume d'établir d'abord une longue pièce de bois *AB*, de la forme d'un parallélipipède rectangle, qu'on appelle la *Quille*, & qui fait le même effet, pour le corps du Navire, que l'épine du dos pour celui des animaux ; car c'est sur la quille qu'on élève des espèces de côtes *C, D, F, H & I*, qu'on nomme *Couples de Levée*, & à ses extrémités *B & A*, deux pièces *BK, AL*, la première courbe, appelée l'*Etrave*, & l'autre droite, appelée l'*Etambot*. On remplit ensuite les espaces compris entre les couples de levée par d'autres couples qu'on appelle *Couples de Remplissage*, jusqu'à ce qu'ils se touchent à peu près. Par ce moyen le corps du Navire se trouve tout formé, il n'y a plus qu'à le revêtir en planches appelées *Bordages* ; c'est ce dernier travail qu'on appelle *Border*.

Pour tracer le contour des couples, les Constructeurs considèrent différentes lignes ; la principale est celle *LCDFHI* qui passe par tous les points de la plus grande largeur des couples ; ils l'appellent la *Ligne du Fort* : elle divise le corps du Navire en deux parties, l'une supérieure qu'on appelle les *Ouvres mortes*, & l'autre inférieure qu'on nomme les *Ouvres vives*, ou les fonds du Navire. Les œuvres vives, ou les fonds, se divisent pareillement en deux autres parties séparées l'une de l'autre par la ligne *LGEMNO*. Conformément à nos règles, nous nommerons la partie supérieure *LCGDEFMHNIO*, le *Corps principal du Navire* ; & l'inférieure, qu'on pourroit appeler les *Façons du Navire*, & qui s'étend depuis le corps principal jusqu'à la quille, est ce que les Espagnols appellent *Revers*\* ; nom générique que les Constructeurs donnent à toute portion de charpente, & même à toute pièce de bois qui est concave. La ligne *LGEMNO* qui termine le corps principal, n'a pas de nom dans la Langue Espagnole, parce que nos Constructeurs, ainsi que les Français, ne font point usage de cette division du corps du Navire en deux parties, pour distinguer la supérieure qui est le corps principal. Les Anglais, qui avec d'autres Nations, en font en partie usage, l'appellent *raising Line* (*Línea del arruso*, ligne de relevement, ou des *façons*), nous l'appellerons *Ligne de tonture*\*\* ; les mots *raising*,

\* Cette expression n'est gueres en usage en France, que pour les *Genoux* & les *Allonges*, & non pour désigner une portion du corps du Vaisseau ; nous l'emploierons cependant quelquefois dans le sens de l'Auteur, parce que nous n'en avons pas qui y réponde parfaitement.

\*\* L'Auteur a traduit l'expression Anglaise *raising Line* par *Línea del arruso*, & nous la rea-

*arruso*, & *tonture*, exprimant l'état d'une ligne, ou d'un plan, qui va en s'élevant depuis le milieu du Navire, tant vers la poupe que vers la proue. Mais ce mot étant employé généralement pour toutes les lignes, ou pour tous les plans qui ont cette propriété, il est nécessaire de distinguer la ligne qui termine le corps principal, ainsi nous l'appellerons *Ligne de tonture du corps principal*. La ligne *QRSTV*, qui passe par les extrémités des couples s'appelle *Ligne du Plat-bord*, parce qu'on donne le nom de plat-bord au revêtement horizontal qui couronne l'œuvre morte du Vaisseau; mais comme il est généralement d'usage d'allonger les couples de l'arrière de *Q* en *R*, & ceux de l'avant de *T* en *V*, de quelque chose au-dessus du terme marqué par cette ligne, pour se procurer plus de logements & de plus grandes commodités, & qu'ainsi il y a plusieurs espèces de plat-bords, on pourroit la nommer plus convenablement *Ligne du Cordon*, ou simplement le *Cordon* \*; parce que la *Précinte du V-bord*, qui passe précisément par tous les points de cette ligne, & termine l'œuvre morte comprise entre les deux gaillards, est travaillée sur sa face, & forme un cordon, ou plinthe, tout au tour du Vaisseau. Toutes ces lignes, ainsi que beaucoup d'autres, que les Constructeurs considèrent, doivent être courbes ou droites; mais elles doivent être bien suivies, & d'une continuité parfaite, c'est-à-dire que toute section du Navire, soit horizontale, soit verticale, ou oblique, doit être une ligne bien suivie, sans aucuns sauts ou jarrets, afin que les bordages, qu'on cloue ensuite sur les couples, puissent s'y appliquer exactement, & former une surface continue & sans inégalité. Cette condition est nécessaire, non-seulement pour que le bordage soit bien suivi, & pour la solidité & sûreté du Navire, mais encore pour qu'il marche aussi bien qu'il est possible : car toute cavité & élévation dans la suite de la carene, ne pourroit qu'occasionner une nouvelle résistance que le Vaisseau auroit à surmonter, ce qu'il ne pourroit faire sans retarder son sillage : il en pourroit encore résulter des mouvements subits & violents, ce qu'on ne sçauroit trop éviter, à cause des grandes forces d'inertie qui en résultent.

(16.) Comme la variété des lignes qu'on peut tracer est infinie,

---

donc par l'expression *Ligne de tonture*, parce que les Espagnols appellent *arruso* ce que nous appelons *tonture* : on le voit d'ailleurs par la définition que l'Auteur donne des mots *arruso*, & *raising*, laquelle convient parfaitement au mot *tonture*. Au reste, cette ligne n'étant encore point en usage chez les Constructeurs Français, il falloit lui donner un nom, & nous nous arrêtons à celui qui nous paroît avoir le plus d'analogie avec les usages & la forme de cette courbe. Cette ligne répond à peu près à celle que nos Constructeurs appellent *Lisse des fonds*, ou des *saçons*.

\* En Espagnol, *Linca del galon*, ligne du galon, ou de la bordure.

de même les différentes lignes *LGEMNO*, *LCDFHI* qui terminent le corps principal, peuvent être variées à l'infini, ainsi que les lignes *LCDFHI*, *QRSTV* qui terminent l'œuvre morte; par conséquent le corps des Navires, & les Navires même en entier, peuvent avoir une infinité de figures différentes, qui leur donneront des qualités & des propriétés variées à l'infini; car c'est de la figure du corps du Navire que dépend, non-seulement, le plus, ou le moins de résistance qu'il peut éprouver dans son mouvement; mais encore sa stabilité, ses oscillations, sa docilité à obéir au gouvernail, sa flottaison, & une infinité d'autres circonstances.

(17.) Quoique nous ayons fait voir qu'il pouvoit résulter une infinité de Navires de qualités & propriétés différentes, de la seule variation des lignes dont nous venons de parler, nous n'avons cependant pas encore donné à cette diversité toute l'extension possible: car ces lignes peuvent être placées à des hauteurs plus ou moins grandes, c'est-à-dire, être plus ou moins éloignées de la quille; & malgré cela, elles ne déterminent encore que les largeurs & les profondeurs du corps; toutes les sections qu'on peut faire entr'elles demeurent indéterminées, & peuvent avoir une variété infinie; de-là, une nouvelle source de variétés dans le corps du Navire, & par conséquent dans ses propriétés. C'est cette diversité infinie qui est cause que la théorie & la pratique de la Construction n'ont point fait les progrès nécessaires, & qu'on eût pu désirer. Toutes les tentatives de la pratique n'ont pas été suffisantes pour faire démêler, dans cette variété infinie, ce qui pourroit être le plus avantageux; & une théorie fondée sur des principes erronnés, ne pouvoit gueres servir à l'examen, & à la discussion des procédés & des principes qui pouvoient effectivement être defectueux. Cependant, les Constructeurs, qui auparavant n'avoient pour guide, dans leurs ouvrages, qu'une pratique aveugle, en élevant leurs Vaisseaux sur un très-petit nombre de données, même sur beaucoup moins que celles que nous avons établies jusqu'ici, se sont enfin astreints, depuis quelque temps, à tracer des Plans. Par-là ils sont parvenus à se perfectionner beaucoup; car non-seulement, à l'inspection seule du Plan, ils ont pu appercevoir, & par conséquent corriger quelques défauts; mais encore les Plans leur fournissant le moyen de conserver la totalité des dimensions, & la figure totale du corps des Navires qu'ils construisent, à mesure que la pratique & l'expérience leur ont fait observer quelques défauts, ils ont tâché de les corriger, conformément à ce que leur dictoit la prudence & la raison. Si on ne parvenoit pas tout d'un coup à trouver la cause



du mal, par une seconde, ou une troisième tentative, on tâchoit d'obtenir quelque avantage. C'est à l'aide de toutes ces tentatives que se sont conduits, & se conduisent encore, les Constructeurs; & quoiqu'ils soient encore bien éloignés de la perfection à laquelle quelques Théoriciens ont cru être parvenus, on ne peut voir sans admiration combien ils en ont approché; tant une répétition continuelle d'expériences peut fournir de lumières, & produire d'avantages.

(18.) Les anciens Constructeurs, comme nous l'avons dit, n'ont pas connu l'art de tracer les Plans, & même aujourd'hui il en est encore beaucoup qui n'en connoissent nullement l'usage, particulièrement ceux qui construisent des Barques, & autres petits Bâtimens \*. Voici comment ils s'y prennent pour construire le corps d'une de ces Embarcations. Après avoir établi la quille *AB* dans un lieu convenable, & après avoir élevé dans un même plan vertical, l'étrave *AL*, & l'étrave *BK*, & leur avoir donné, à volonté, les inclinaisons *LAS*, *KBT*, qu'on nomme *Quête & Elancement*, ils forment arbitrairement, ou selon les instructions qu'ils ont reçues par tradition, une *Tablette*, ou patron *CDE*, qu'on appelle un *Gabari*, lequel représente presque toute la forme du plus grand couple, c'est-à-dire, de celui qui a la plus grande capacité, qu'on appelle, pour cela, le *Maître couple*. C'est en effet sur ce *Gabari* qu'on construit ce couple, en observant de lui donner les épaisseurs convenables. Ensuite on l'élève en *o*, sur la quille, éloigné de l'extrémité *A*, des deux tiers de la longueur de la quille, à fort peu près, en faisant en sorte qu'il lui soit exactement perpendiculaire.

FIG. 2.

FIG. 3.

FIG. 4.

FIG. 5.

(19.) Le contour du *Gabari CDE*, est formé par plusieurs arcs de cercle, comme par exemple, par les trois arcs *CF*, *FG*, *GH*, dont les centres sont en *N*, *P*, *O*, & par une ligne droite *HE*, pa-

\* Il y a encore, même en France, beaucoup de Constructeurs qui entreprennent des Bâtimens d'une très-grande conséquence, sans en tracer le Plan, ils seroient même fort embarrassés pour faire ce travail. A la vérité, ces Constructeurs ne sont gueres autre chose que des Charpentiers. Cependant nous avons souvent vu ces ouvriers employés de préférence à des Constructeurs d'un talent bien distingué. On ne sauroit trop gémir de ces abus; c'est en décourageant ainsi ceux qui cultivent leur art avec soin, qu'on porte les coups les plus funestes aux sciences, qu'on retarde les progrès de tous les arts, & qu'on perpétue le regne de l'ignorance. Ceux qui font construire des Navires devoient exiger du Constructeur autre chose qu'un devis estimatif. Un Plan en grand & bien circonstancié, seroit sans doute très-utile. On en exige bien des Architectes pour la construction & distribution des Maisons les plus simples, & même pour les décorations les moins importantes. Par-là, les Constructeurs s'accoutumeroient à regarder ce talent comme une partie essentielle de leur état. En effet, c'en est une; car on ne peut douter que ce ne soit depuis qu'on a pris le parti de dresser le Plan des Vaisseaux, que l'Architecture Navale a fait tous les progrès dont nous retirons le fruit. On seroit d'ailleurs souvent en état de remédier en partie aux défauts qu'on auroit observés dans les Bâtimens.



PLANC. III.

rallele à  $CQ$ , perpendiculaire à  $OH$ , & tangente à l'arc inférieur dans le point  $H$ . Cette figure peut être encore formée seulement par deux arcs de cercle, même par un seul arc, ou même encore par une courbe quelconque: les seules conditions qu'on exige sont, que l'arc  $CF$  tombe perpendiculairement sur la droite  $CQ$ , qui représente la plus grande largeur du couple, ou du gabari, & que l'arc  $GH$  tombe aussi perpendiculairement sur la droite  $OH$ , qui est perpendiculaire à  $CQ$ , ou parallèle à  $QI$ , qui représente un plan vertical qui doit partager le Navire suivant sa longueur en deux parties égales. La dernière condition n'est pas même si essentielle qu'on ne puisse s'en dispenser; car on pourroit fort bien terminer la courbe comme on voudroit, dans le point  $I$  de la quille où le couple doit être placé. De ce même point  $I$  on tire la tangente  $IH$  à la courbe du gabari, & la figure  $CFDHI$  du couple, est entièrement formée; on le travaille ensuite suivant ce patron, & on l'éleve en  $o$ , comme on l'a déjà expliqué.

FIG. 8.

FIG. 10.

(20.) On forme de la même manière l'autre petit couple  $ABCD$ , qu'on appelle l'*Estain*, dont la plus grande largeur  $AE$ , est à peu près les deux tiers du *Bau* du Navire, ou de la plus grande largeur du maître couple. Sa partie inférieure  $D$  est fixée & clouée à l'étambot au point  $D$ , & on lui donne une inclinaison  $DC$  qui correspond à celle qu'on a donnée à l'étambot, afin que le point  $C$  se fixe à une pièce de bois qui croise l'étambot, qu'on appelle *Lisse d'Hourdy*.

FIG. 8.

(21.) Ces deux couples une fois déterminés, les anciens Constructeurs trouvoient en avoir suffisamment pour construire tous les autres, & même les Constructeurs de ce siècle qui ne se sont point occupés de la théorie de leur art, sont dans le même cas. Ils placent quatre règles, ou pièces de bois un peu épaisses, mais flexibles  $EF$ , qu'on appelle des *Lisses*, qui courent depuis les estains, ou depuis la poupe du Vaisseau, jusqu'à l'étrave, en embrassant le maître couple, & ils leur donnent la courbure que leur pratique leur a enseignée, en observant quelques proportions qu'ils ont apprises de leurs maîtres. Ils observent particulièrement de donner à la plus haute de ces lisses qui doit passer par les plus grandes largeurs que doivent avoir les couples, une certaine amplitude, ou ouverture, dans les points  $G$  &  $H$ , où doivent être placés les deux couples nommés *Couples de Balancement*, qui sont éloignés de chacune des deux extrémités du Navire de la quatrième partie de sa longueur\*; & ils propor-

\* Il y avoit sur ce point quelque variation parmi les Constructeurs, & sur-tout pour la situation

donnent cette ouverture en *G & H*, à la capacité qu'ils veulent donner au corps du Navire. En effet, il faut convenir que la position & la courbure de ces quatre lisses étant déterminées, toute la figure du corps du Navire l'est aussi presque entièrement. PLANC. III.

(22.) Ils marquent ensuite sur la quille les points 3, 6, 9, 12, &c., & III, VI, IX, XII, &c. où doivent s'élever les autres couples, qui ordinairement sont placés à égale distance les uns des autres; & guidés par les lisses, ils prennent, avec des tablettes minces, la figure que doivent avoir les couples qui passent par ces différents points, en s'assujettissant à prendre toujours cette figure, dans un même plan perpendiculaire à la quille; & avec ces tablettes, ou patrons, ils construisent les couples, & les élèvent ensuite perpendiculairement dans les points correspondants. Le corps du Navire se trouvant ainsi formé, il n'y a plus qu'à le couvrir de bordages, c'est-à-dire, à le border\*.

(23.) D'autres Constructeurs se sont plus avancés, & ont mis plus de précision dans leur pratique. Le gabari *CFDE*, dont nous venons de parler, leur sert à déterminer la figure de tous les couples compris entre les deux couples de balancement. Pour cela, ils déterminent d'abord, par une ligne comme *IMN*, la tonture qu'ils veulent donner au corps principal entre ces deux termes, & ils marquent sur de petites règles, ou tablettes *A & B*, l'élévation de cette ligne au-dessus de la quille, dans les points où doivent être placés chacun des couples. Ils déterminent pareillement, par la ligne *NOP*, la courbure que doit avoir le côté du Navire, ou la ligne du fort, entre les mêmes termes; & sur d'autres petites tablettes *A', B'*, ils marquent les différences entre la largeur que doivent avoir chacun des couples, & celle que doit avoir le maître couple, qui est la plus grande, ou les différences entre les largeurs que termine la lisse la plus élevée *EF* \*\*. Ceci fait, & supposant qu'il soit question de décrire le couple 18, ils portent sur *QC*, la distance *QA* égale à la distance entre les points 0 & 18, prise sur la tablette *A'*; & menant la ligne *AB* parallèle à *QE*, cette droite *AB* représentera le plan qui divise le couple en deux parties égales, & *CFGDHL* fera la partie du corps principal que doit former ce même couple. FIG. 94.  
FIG. 95.  
& 111.  
FIG. 105.  
FIG. 101.  
FIG. 8.  
FIG. 9.

du couple de balancement de l'avant; cette variation étoit cependant très-petite. Quoi qu'il en soit, on voit que cette différence ne peut influer sur la description que l'Auteur fait de cette ancienne pratique des Constructeurs.

\* Il paroît que le Lieutenant-Général D. Antonio de Guastañeta employoit cette espèce de Construction; car dans son petit Ouvrage intitulé, *Proporciones de las medidas mas esenciales*, pour la Construction des Vaisseaux & Frégates de guerre, &c., on ne trouve que la description du maître couple & des estains, & nullement celle des autres couples.

\*\* Les anciens Constructeurs Français appelloient ces secondes tablettes des *Trebuchets*.

PLANC. III.

Pour terminer ce couple qui doit aller jusqu'en *B*, *LB* étant égal à la tonture du corps principal qui répond au couple 18, laquelle est marquée sur la tablette *A*, on fait une autre tablette *MR*, dont la partie *Mo* est droite, & la partie *oR* courbe; & sur cette dernière partie on marque, à commencer du point *o*, les divisions 3, 6, 9, 12, &c. suivant les ordonnées d'une courbe quelconque, à volonté. Cette tablette ainsi divisée s'applique de manière que son point 18 qui correspond au couple 18, tombe en *B*, & qu'elle soit tangente au gabari en *D*; & traçant ensuite la ligne *DSB*, cette ligne, avec la partie *CFD*, forme le contour entier du couple 18; c'est-à-dire que ce couple entier a la figure *CFGDSB*. On décrit, par le même procédé, les autres couples 3, 6, 9, 12, &c. & *III*, *VI*, *IX*, *XII*, &c., en observant que les distances *QA*, *LB*, & le point de division de la tablette *MR* soient ceux qui correspondent au couple qu'on veut décrire.

FIG. 8.

FIG. 9.

(24) Ayant ainsi formé tous les couples compris entre les deux couples de balancement, on place les quatre lisses *EF*, comme auparavant, & à leur moyen, on détermine tous les couples compris entre le couple de balancement de l'arrière & l'estain, & entre le couple de lof\* & l'étrave. Au lieu d'une nouvelle tablette *MR*, quelques Constructeurs ont coutume de faire usage du gabari même *CFDE*, qu'ils renversent en posant sa partie supérieure en bas; mais, par ce procédé, les revers deviennent extrêmement concaves, à cause de la grande courbure *GDH*, qu'a ordinairement le gabari, & que quelques-uns conservent, par des raisons très-fondées.

FIG. 12.

FIG. 9.

FIG. 13.

(25.) Il y a des Constructeurs qui font quelques petits changements dans les procédés de la seconde pratique de Construction que nous venons d'expliquer; ces changements consistent en ce qu'ils ne font point *QA*, ou *LE*, égale à la différence des plus grandes largeurs des couples, qu'on a marquées sur les tablettes *A'* & *B'*; ils exigent que *HL* soit beaucoup plus diminuée, afin que par-là les couples se resserrent davantage par le bas. Pour cela, ils marquent la diminution que doit avoir *HE*, qui est ce qu'on appelle le *Plat de la Varangue*, par une ligne courbe *QR*, & prenant ses distances à la droite *VX* parallèle à la quille; ils les portent sur des tablettes minces, semblables à celles dont nous avons parlé. Ils emploient donc ces nouvelles tablettes, au lieu des autres qui déterminoient,

\* C'est le nom qu'on donne au couple de balancement de l'avant, parce qu'il répond, à peu près, au point du vent de la grande voile, lorsqu'elle est orientée au plus près. Quelques Auteurs ont donné le nom de *Couple de lof de l'arrière* au couple de balancement de l'arrière; mais cette dénomination ne paroît pas fort en usage, & avec raison; car elle est impropre.

comme

comme on l'a vu, les différences des plus grandes largeurs des couples; mais comme, après avoir appliqué la tablette *MR*, le couple se trouve avec une largeur beaucoup moindre que celle qui lui convient, ils font tourner le gabari sur le point *D*, dans lequel il est tangent avec la tablette *MR*, jusqu'à ce que le point *C* sortant en dehors, le couple se trouve avec l'ouverture qu'il doit avoir\*; & dans cette position, on trace, comme ci-dessus, la ligne *CFDSB*, qui donne la figure du couple. On voit qu'en suivant cette méthode, les couples ne se terminent pas perpendiculairement à *CQ*, dans les points *C* des plus grandes largeurs, ou de la ligne du fort, & que la ligne de tonture du fond n'existe plus. Les Constructeurs Français emploient cette méthode, comme on peut le voir dans l'*Architecture Navale* de M. Duhamel, (1<sup>re</sup>. Edit. pag. 194 & suiv.) où cet Auteur donne une pratique presque semblable. La première est celle des Constructeurs Anglais, c'est ce qu'ils nomment *Whole moulding*.

(26.) Les Constructeurs ont travaillé d'après ces pratiques pendant beaucoup de siècles, & ce n'est que depuis peu de temps qu'ils se sont astreints dans cette partie, à former des Plans du corps du Navire, afin de corriger avec facilité, & sans une dépense considérable, les erreurs qu'ils peuvent appercevoir. Car il est bien certain que, dans les procédés de cette pratique, ne considérant aucune des sections horizontales du corps du Navire, qui sont cependant celles qu'on doit considérer avec l'attention la plus scrupuleuse, pour parvenir à connoître les résistances qui doivent avoir lieu dans le fluide, ni aucune des sections verticales des extrémités du Navire, de la figure desquelles dépend, comme on le verra par la suite, la dureté, ou la douceur des mouvements du Navire, ils ne pouvoient absolument point remédier aux erreurs dans lesquelles de semblables omissions devoient les faire tomber. Après la Construction finie, ou du moins après les couples achevés & mis en place, les défauts s'appercevoient, & ils ne pouvoient se corriger sans occasionner une perte de bois considérable, en substituant d'autres pièces en place de celles d'où provenoient les défauts. La correction ne pouvoit donc le plus souvent avoir lieu que dans les Constructions suivantes. Ainsi on ne pouvoit faire quelques pas vers la perfection, qu'en perdant beaucoup de temps, & en faisant un grand nombre de mauvais Navires.

---

\* C'est ce mouvement qu'ils appelloient *Trébuchement*.



## CHAPITRE III.

*De la méthode pour tracer les Plans des Constructions dont on a parlé dans le Chapitre précédent.*

( 27. ) **P**OUR tracer les Plans des constructions dont on a parlé dans le Chapitre précédent, il est nécessaire de sçavoir que ce que les Constructeurs appellent *Plans*, ce sont les Projections ichnographiques & orthographiques du corps du Navire, ou des lignes qui le terminent. Le tracé des Plans consiste donc à former ces Projections d'après les regles que la Géométrie nous enseigne. Il est évident que ces Projections, faites avec l'exactitude nécessaire, sont suffisantes pour faire connoître les avantages & les inconvénients que peuvent produire les différentes lignes qui terminent le corps principal ; car on est le maître de tracer autant de Projections qu'on voudra des lignes qu'on aura besoin de considérer.

( 28. ) Pour remplir cet objet, on doit tracer au moins trois Projections ; la première sur un plan vertical parallèle à la quille ; la seconde sur un plan vertical qui coupe la quille à angle droit ; & la troisième enfin, sur un plan horizontal parallèle à la même quille\*.

Nous supposons la quille horizontale, parce que cette situation rend la description de la méthode, pour tracer ces trois Projections, plus facile à saisir & à exécuter, & qu'elle offre en même temps toutes les considérations qui sont essentielles. Comme le Navire, partagé suivant sa longueur, est composé de deux moitiés, qui sont & doivent être égales & semblables, par les raisons que nous avons déjà exposées ( 1. ), il suffit d'en représenter une moitié dans les Projections, parce qu'avec une des moitiés, on a nécessairement le tout.

( 29. ) La quille étant placée avec deux de ses faces verticales, & les deux autres horizontales, il s'ensuit que, dans la Projection verticale parallèle à la quille, on ne peut voir que la face verticale *AB* de la quille représentée par deux lignes parallèles, dont la distance exprime sa hauteur. L'étambot & l'étrave se projettent aussi dans le même plan vertical, & on n'en peut faire connoître que les deux faces les plus larges, de la manière que l'exprime la Figure. Dans la Projection verticale perpendiculaire à la quille, le plan de Projection coupant la quille à angle droit, il s'ensuit que

FIG. 3.

\* Les deux premières Projections sont orthographiques, & la troisième est une Projection ichnographique ; leurs descriptions sont fondées sur les mêmes principes.



la représentation est le quadrilatère rectangle *HI* formé de la hauteur & de l'épaisseur de la même quille. L'étambot & l'étrave ne se voient que de profil, c'est-à-dire, par leur épaisseur, & sont représentés dans toute leur élévation par deux lignes parallèles, ou presque parallèles, dont la distance détermine l'épaisseur de ces deux pièces. Mais n'ayant à représenter que la moitié du Navire, si l'on suppose que *FG* est le plan qui le divise en deux parties égales, suivant sa longueur; la droite *HK* menée parallèlement à *FG*, à une distance égale à la moitié de l'épaisseur de l'étambot, déterminera la moitié de cette pièce dans le sens de l'épaisseur, & la parallèle *IL* déterminera pareillement la moitié de l'étrave. On prend ce parti pour représenter, sur la partie gauche du Plan, seulement la moitié de la partie du Navire comprise depuis la poupe jusqu'au maître couple; & sur la partie droite, la moitié de l'autre partie comprise depuis le maître couple jusqu'à l'étrave, parce qu'à ce moyen on évite la confusion que produiroit la multiplicité des lignes qu'il faudroit tracer, si l'on en agissoit autrement. Dans la Projection horizontale parallèle à la quille, le plan de projection étant parallèle à celle-ci, elle est représentée dans toute sa longueur, & est terminée par la ligne *AB* parallèle à *VX*, qui représente le plan qui divise le Navire dans toute sa longueur en deux parties égales. Il en est de même de l'étambot *LA*, & de l'étrave *BK*, qui sont également vus de profil, & dont on voit les Projections *LA*, *BK* sur le prolongement de la quille.

PLANC. III.

FIG. 10.

FIG. 13.

( 30. ) Pour nous rendre plus faciles à saisir dans ce que nous avons à dire, nous appellerons *Projection longitudinale* \* la Projection verticale parallèle à la quille; & *Projection transversale*, la Projection verticale qui coupe la quille à angle droit; & nous nommerons *Projection horizontale*, celle qui est horizontale & parallèle à la quille \*\*.

( 31. ) Dans les Projections longitudinales & horizontales, tous les couples sont vus de profil, à cause que leurs plans sont perpendiculaires à la quille; par conséquent chacun d'eux doit être représenté par deux parallèles qui déterminent son épaisseur; mais cependant, pour éviter la confusion, nous nous conformerons à l'usage ordinaire, qui est de ne marquer qu'une seule face, ou un seul côté du couple:

\* C'est ce qu'on appelle ordinairement le *Plan d'Élévation*, ou simplement l'*Élévation du Navire*; & lorsqu'on veut y représenter les parties intérieures, on l'appelle aussi la *Coupe longitudinale*.

\*\* Cette Projection transversale s'appelle assez communément la *Coupe du Vaisseau*, ou le *Plan vertical des gabaris*; & la Projection horizontale est ce qu'on nomme le *Plan horizontal*. C'est sur ce dernier plan qu'on représente les lignes d'eau & les lisses. Nous conserverons cependant les dénominations de l'Auteur.

PLANC. III.

ainsi nous les désignerons par une seule ligne. Par les points marqués sur la quille pour l'établissement des couples, on lui élève des perpendiculaires, qui représentent, tant dans une Projection que dans l'autre, les profils des couples qu'on veut tracer; mais comme on doit avoir grand soin d'éviter la confusion, on n'élève ces perpendiculaires que des points 3, 6, 9, 12, &c. & III, VI, IX, XII, &c. ce qui suffit pour l'exactitude de la Construction, les couples intermédiaires, ou de *Remplissage*, pouvant se déterminer facilement d'après ceux déjà déterminés, qu'on appelle *Couples Principaux*, ou, comme on l'a déjà dit, *Couples de Levée*. Il y a des Constructeurs qui se contentent d'élever des perpendiculaires de quatre en quatre couples; mais l'usage le plus commun & le meilleur est d'en élever de trois en trois: cette méthode est en effet beaucoup plus exacte.

(32.) Dans la Projection transversale, les couples sont représentés dans toute leur étendue, & suivant leur véritable figure; ou du moins tous ceux qui sont placés à angle droit sur la quille, lesquels sont le plus grand nombre, & même la totalité, si l'on en excepte seulement quelques-uns vers la poupe & vers la proue, & l'Estain *CD*, qui, comme on le voit, & comme on l'a déjà dit, (20.) a quelque inclinaison, & qui, par cette raison, ne peut être représenté par une ligne droite, même dans la Projection horizontale, mais par une ligne courbe.

(33.) La représentation des couples dans la Projection transversale est, sans contredit, la partie la plus intéressante, & celle à laquelle se réduit presque toute la Construction, puisque c'est la figure des couples qui détermine celle de la Carene, & que de celle-ci dépendent toutes les qualités, bonnes ou mauvaises, du Navire. Pour les représenter, on peut commencer par décrire le maître couple: pour cela, on élève les deux verticales *MN*, *OP*, éloignées l'une de l'autre de la plus grande largeur, ou du maître bau du Navire: & ayant marqué, sur ces verticales, les hauteurs *MN*, *OP*, de manière que les points *N* & *P* soient ceux où le couple doit effectivement avoir sa plus grande largeur, hauteurs qui sont ordinairement depuis les trois huitièmes, ou un peu moins, jusqu'à la moitié entière du bau, on tire les horizontales *NQ*, *PR*; c'est sur ces horizontales que doivent être les centres des arcs de cercle les plus élevés de ceux qui forment le contour du couple. Ayant fixé ensuite le plat que doit avoir la varangue du couple, c'est-à-dire, la distance du point *S*, où doit commencer le plat, au plan *GF*, on menera les verticales *ST*, dans lesquelles doivent se trouver les centres des arcs qui doivent

former le contour inférieur du même couple; mais, avant que de décrire ces arcs, il faut avoir déterminé l'élévation que le point *S* doit avoir au-dessus de l'horizontale *MO* qui passe par la face supérieure de la quille, laquelle élévation se nomme l'*Aculement de la varangue*. Cela fait, on décrit les deux arcs supérieur & inférieur, & on cherche ensuite le centre de l'arc intermédiaire qui doit les toucher, ou être tangent à l'un & à l'autre; & menant enfin les tangentes *HS*, *IS*, on aura tout le contour du couple, depuis sa plus sa plus grande largeur jusqu'à la quille.

(34.) La position du centre des arcs, ou la longueur des rayons *QN*, *TS* des arcs supérieur & inférieur, de même que le centre & le rayon de l'arc intermédiaire, sont, comme on l'a vu, presque à la volonté du Constructeur; il les détermine d'après les qualités, ou la capacité qu'il veut donner à son Navire. Dans les Vaisseaux de guerre, la distance du point *M*, ou *O*, au couple, est, pour l'ordinaire, d'un tiers \* de la moitié *MF* du bau. Les Français sont cependant cette distance beaucoup plus grande dans les Navires qui ne sont pas destinés à la charge; mais on verra dans la suite, & on a même déjà démontré, (*Tome I. 771.*) combien ils se trompent, lorsqu'ils pensent que le Vaisseau doit acquérir par là une marche plus avantageuse, ou, comme les Marins s'expriment ordinairement, qu'il en deviendra meilleur *Voilier*. Pour le même objet, ils ont aussi coutume de faire l'élévation du point *S*, ou l'aculement très-grand, & la distance du même point *S* au plan *GF*, ou le plat de la varangue très-petit; mais ces deux pratiques tiennent à la même erreur de principe.

(35.) Les Constructeurs Anglais ont encore une attention particulière à ce que le rayon *TS* ne soit pas très-grand, & cela pour conserver une espèce de renflement à l'arc inférieur, afin que la tangente menée de la face inférieure de la quille au contour du couple, ne le touche pas au-dessus de la pièce principale avec laquelle il est formé, & qu'on appelle la *Varangue*: de cette manière, si le Navire vient à échouer, comme, dans ce cas, il tombe nécessairement sur un de ses côtés, il s'appuie sur cette varangue, qui est, sans contredit, la plus forte pièce, & non sur les genoux & les alonges qui sont les pièces qui lui sont unies.

---

\* Il y a là-dessus beaucoup de variété parmi les Constructeurs. Voyez, pour les différentes méthodes de tracer le maître couple, le *Traité du Navire* de M. Bouguer, ou l'*Architecture Navale* de M. du Hamel, ou bien encore l'Ouvrage de M. Vial du Clairbois, intitulé, *Essai Géométrique & Pratique sur l'Architecture Navale*. Toutes ces méthodes ont leurs avantages & leurs défauts, suivant l'objet auquel on destine le Navire. Chacun peut facilement en imaginer qui seront aussi bonnes que celles qui sont prescrites dans ces différents Ouvrages.

PLANC. III.

FIG. 10.  
& 8.

FIG. 13.

FIG. 8.

FIG. 10.

FIG. 13.

FIG. 10.  
& 13.  
FIG. 10.

FIG. 8.

FIG. 10.

(36.) Le maître couple étant tracé, on transporte la hauteur des points *S* & *N* (Fig. 10) aux points *M* & *P* (Fig. 8); & par ces points on décrit les courbes parallèles *IMN*, *GPH*, qui terminent le relevement, les façons, ou la tonture du corps principal, & les hauteurs des plus grandes largeurs que doivent avoir les couples, depuis le couple de balancement *G* de l'arrière, jusqu'au couple de lof *H*. On trace de même dans la Projection horisontale, les courbes *NOP*, *QDR*, aussi parallèles, qui terminent la plus grande largeur des mêmes couples & le plat de leur varangue : & l'on commence d'abord par déterminer les points *N* & *P*, d'après les dimensions des deux couples de balancement, auxquelles on s'est arrêté. Les hauteurs au-dessus de la quille des points, où la courbe *NMI* (Fig. 8) coupe les couples, se portent ensuite sur la Projection transversale, comme, par exemple, la hauteur correspondante au couple 18, se porte de l'horizontale *MO* jusqu'au point *V* (Fig. 10); & par tous les points *V* déterminés de cette manière, on menera des horisontales, qu'on fera respectivement égales aux distances de la courbe *QDR* (Fig. 13), au plan *VX*, qui divise le Navire en deux parties égales, c'est-à-dire, que dans le cas que nous avons pris pour exemple, on fera  $VW = QC$  (Fig. 10 & 13).

(37.) Par tous les points *V* on élèvera des verticales, ou, ce qui revient au même, on tirera des parallèles à *FG*, qu'on fera toutes égales à *ST*, & les extrémités de ces lignes seront les centres desquels on décrira les arcs qui forment les contours inférieurs des couples. On portera pareillement sur la Projection transversale les hauteurs au-dessus de la quille, des points où la courbe *GPH* (Fig. 8) coupe les couples; par exemple, on portera celle qui correspond au couple 18, depuis l'horizontale *MO* (Fig. 10), jusqu'au point *X*, & par tous les points tels que *X* ainsi déterminés, on tirera des horisontales qu'on fera toutes égales à *NQ*; & les extrémités de ces lignes seront les centres d'où l'on décrira les arcs qui forment les contours supérieurs des couples. On joint ensuite ces deux arcs qui forment les parties supérieures & inférieures de chaque couple, par un troisième arc intermédiaire qui doit les toucher tous les deux, ou leur être tangent, & être égal à celui qu'on a employé dans la description du maître couple; & par ce procédé, tous les couples du corps principal du Navire, compris entre les deux couples de balancement, seront décrits.

(38.) Les Revers se décrivent comme on l'a dit dans le Chapitre précédent. Ayant formé une tablette de bois mince, d'à-peu-près une demi-ligne, ou d'un tiers de ligne d'épaisseur, & lui ayant donné



la figure *MSR*, on marque dessus les divisions 0, 3, 6, &c., & on procède ensuite de la manière qui a été expliqué dans l'endroit cité. PLANC. III.  
FIG. 9.

(39.) Pour décrire tous les autres couples depuis le couple de balancement de l'arrière, jusqu'à l'estain, & depuis le couple de lof jusqu'à l'étrave, on prolonge à l'œil, & presque à discrétion, les courbes *PGE*, *PHF* (Fig. 8), & *ONE*, *OPF* (Fig. 13), en terminant celles qui se rendent à la poupe, à la hauteur, & à la largeur de l'estain, ou à peu près, & celles qui se rendent à la proue sur l'étrave, presque à la même hauteur que celle où elles s'étoient terminées à la poupe; cependant quelques Constructeurs font cette élévation moindre. On porte ensuite toutes les largeurs des couples déterminées par la courbe *NE*, sur la Projection transversale (Fig. 10), depuis le plan *GF* jusqu'à la courbe *XA*. On porte pareillement toutes les hauteurs de la courbe *GE* (Fig. 8), depuis l'horizontale *MF* jusqu'à la même courbe *XA* (Fig. 10); & les intersections de ces largeurs avec ces hauteurs, donnent les points de la courbe *XA* par lesquels doivent passer les contours des couples. FIG. 8.  
& 13.

(40.) Avant donc marqué ces points, & ayant décrit à volonté l'estain *ABCD*, on tire les droites  $\alpha D$ ,  $\beta C$ ,  $\gamma B$ , pour représenter les trois lisses *EF* les plus basses (Fig. 8), en tâchant que ces trois lisses avec la courbe, ou la droite *NXA* (Fig. 10.), soient à peu près également distantes les unes des autres, & qu'elles coupent les couples le plus perpendiculairement qu'il sera possible. Les distances horizontales des points dans lesquels les lisses coupent les couples déjà décrits, au plan *GF*, se portent sur la Projection horizontale (Fig. 13), & déterminent les points où doivent passer les courbes *HGI*, *SMW*, *YTU*; on trace donc ces courbes, & on les prolonge à discrétion jusqu'à l'estain & jusqu'à l'étrave, en observant de déterminer d'avance les points extrêmes *F* de la proue, en portant sur la Projection longitudinale (Fig. 8) les hauteurs des extrémités des lisses prises dans la Projection transversale, & en abaissant les perpendiculaires *EF*, de ces points extrêmes qu'on prolonge jusques sur la Projection horizontale. FIG. 8.  
FIG. 10.  
  
FIG. 13.

(41.) Ayant ainsi tracé toutes les lisses dans la Projection horizontale, on continuera en portant sur la Projection transversale les distances de la ligne *VX* (Fig. 13), aux points où ces lisses coupent les couples compris entre celui de balancement de l'arrière, & l'estain, & entre celui de lof & l'étrave, en portant, dis-je, ces distances, depuis le plan *GF* jusqu'aux lisses correspondantes: après quoi il ne reste plus qu'à tracer les courbes qui passent par tous les points de chaque couple, & ils seront entièrement décrits. FIG. 13.  
& 10.



(42.) Ce dernier point, qui pourroit paroître le plus facile, à en juger par la brièveté de l'explication que nous venons d'en donner, est cependant le plus difficile, & c'est sur lui que porte une des plus grandes difficultés de la pratique de la Construction. Car les points qu'on détermine ainsi pour chaque couple, ne sont pas toujours dans la disposition convenable, pour qu'en faisant passer une ligne courbe par tous ces points, cette courbe puisse former un couple régulier, exempt de tout jarret, de toute bosse, ou cavité trop subite; condition qui est cependant absolument nécessaire, par les raisons qu'on a déjà exposées, & par beaucoup d'autres, comme on le verra dans la suite. L'avantage de la Construction d'après les Plans faits & médités d'avance, sur la pratique aveugle que nous avons expliquée dans le *Chapitre* précédent, est que ces défauts peuvent se corriger facilement sur le papier, au lieu que par la routine des anciens Praticiens, ils sont presque sans remède, & l'on n'a presque aucune ressource pour les corriger\*. Aujourd'hui, pour faire cette correction, on revient à la Projection horizontale; on corrige la courbure des lisses, en leur donnant plus ou moins de capacité, suivant que paroissent l'exiger les défauts qu'on a remarqués, sur la Projection transversale, dans le contour des couples, & on les retrace de nouveau; on répète ces corrections deux, trois, ou même un plus grand nombre de fois, jusqu'à ce qu'on voie les couples prendre un contour qui convienne avec l'idée qu'on s'est faite de la figure qu'ils doivent avoir, & qu'enfin on ait atteint le but qu'on se propose, alors tout le tracé du Plan du corps principal est achevé.

(43.) Nous n'avons cependant point encore considéré un objet très-essentiel pour donner au Navire les qualités les plus parfaites, & qu'il importe le plus qu'il ait : car les principales lignes qu'il importe de considérer, pour ce qui concerne la marche du Navire, sont, sans contredit, les sections horizontales\*\*; & quoique l'examen de ces sections ne soit pas nécessaire pour la Construction, il devient indispensable pour l'objet dont il s'agit. En effet, il peut arriver, & il arrive même très-souvent, que les contours des couples paroissent avoir une courbure convenable, & malgré cela, les

---

\* Car lors même qu'on entreprendroit de corriger les défauts qu'on appercevroit après avoir mis les couples en place, ce qui, d'ailleurs, ne pourroit se faire sans une dépense excessive (26), on n'auroit encore presque aucune certitude de mieux réussir dans une seconde tentative.

\*\* Lorsque ces sections horizontales sont faites parallèlement à la surface de l'eau, & non parallèlement à la quille, on les appelle communément *Plans de flottaison*, & les lignes courbes qui en résultent sur la Projection horizontale, s'appellent des *Lignes d'eau*, ou des *lignes de flottaison*. Nous nous servirons quelquefois de ces dénominations pour les sections faites parallèlement à la quille, parce que la différence des unes aux autres est très-petite (44).

lignes.

lignes d'eau qui résultent des sections horizontales, ne laissent pas d'avoir des jarrêts, des bosses & des cavités, ce qui ne convient nullement, & ce qu'on ne sçauroit éviter avec trop de soin. Pour en être convaincu, il suffira de se rappeler que nous avons démontré (*Tome I. 744.*) qu'aucune ligne n'éprouve moins de résistance dans le fluide que la ligne droite, & qu'après la ligne droite, ce sont celles qui en approchent le plus. Pour procéder à cet examen, on trace, dans la Projection transversale, deux, trois, quatre, ou même un plus grand nombre de lignes horizontales telles que  $\Delta\epsilon$ ,  $\zeta\eta$  (*Fig. 10*), & les largeurs comprises entre le plan  $GF$  & les points où ces lignes coupent les couples, se portent sur la Projection horizontale (*Fig. 13.*) sur chaque couple correspondant depuis la ligne  $VX$ . On fait ensuite passer par tous les points qui se trouvent ainsi déterminés, les courbes  $\alpha\beta\gamma$ , &  $\Delta\epsilon\zeta$ , observant d'en marquer d'abord les extrémités, en traçant, pour cela, les mêmes horizontales sur la Projection longitudinale (*Fig. 8.*), & abaissant de leurs extrémités des perpendiculaires  $E\delta$ ,  $\alpha\alpha$ ,  $\gamma\gamma$ , &  $\zeta\zeta$ , sur la Projection horizontale (*Fig. 13.*). Les Projections horizontales de ces sections, c'est-à-dire, les lignes d'eau étant ainsi tracées, on examine avec attention leur courbure, & si on trouve qu'elle n'est pas suivie avec toute la régularité qu'on désire, & qui est nécessaire, on corrige de nouveau les lisses & les couples, jusqu'à ce qu'on trouve que le tout soit parfaitement conforme aux vues du Constructeur, aux règles & à la théorie qu'on expliquera ci-après. Si l'on trouvoit, par exemple, que la cavité qu'on remarque à la ligne d'eau inférieure  $\beta\gamma$ , depuis le couple  $XVIII$ , jusqu'à son extrémité  $\gamma$ , ne convînt pas, on corrigeroit les deux lisses  $IF$ ,  $WF$ , ainsi que les trois couples de la proue, comme on le voit, par les lignes ponctuées, qui coupent les lignes pleines (*Fig. 10.*), & de cette correction, il résulteroit celle de la ligne d'eau, dont il s'agit, comme on le voit par la ligne ponctuée de la *Fig. 13.*

(44.) Le plus grand nombre des Constructeurs exige que ces sections horizontales ne soient pas parallèles à la quille, mais à la superficie même de l'eau; parce que, pour l'ordinaire, le Navire ne flotte pas ayant sa quille parallèle à la superficie de l'eau. Cela doit être ainsi à la rigueur; mais la différence est si petite, qu'il est très-difficile, pour ne pas dire impossible, que des sections faites parallèlement à la quille soient bien déterminées, tandis que celles qui seroient parallèles à la superficie de l'eau ne le seroient pas: aussi y a-t-il des Constructeurs qui ne se servent que des premières.

(45.) Les Projections dont nous venons de parler, résultent,

TOME II.

D

PLANC. III.

FIG. 10.

FIG. 13.

FIG. 8.

FIG. 13.

FIG. 10.

FIG. 13.

PLANC. III.

FIG. 10.

comme on le voit, de la méthode que les Anglais appellent *Whole moulding*; la description de celle dont les Français font usage, est absolument la même, une fois qu'on a tracé les couples compris entre celui de balancement de l'arrière & l'estain, & entre celui de lof & l'étrave; mais, dans cette dernière méthode, on ne se sert point des lignes horizontales, comme *VW*, qui résultent de la distinction du corps principal & des revers: on ne se sert point non plus des horizontales, comme *NQ*, qui donnent les centres des arcs qui forment le contour supérieur des couples compris entre ceux de balancement.

## CHAPITRE IV.

*De la maniere de décrire les Plans des Navires, suivant la méthode employée maintenant par les Constructeurs les plus instruits dans la théorie & dans la pratique.*

(46.) LA Construction des Vaisseaux étoit dans l'état que nous venons de décrire, lorsque les Anglais firent, par leur méthode, un pas de plus vers la perfection; la Projection transversale même des couples l'indiquoit. Les arcs qui forment les contours supérieurs des couples compris entre celui de balancement de l'arrière & l'estain, ou entre le couple de lof & l'étrave, vont en diminuant graduellement, à proportion que celui de l'estain est plus petit, lequel ordre graduel n'a pas lieu dans les couples du milieu, puisque leurs arcs supérieurs sont tous égaux. Quoique ceci n'ait pas d'autre inconvénient que de donner au Navire la forme d'un corps cylindrique dans son milieu, & d'interrompre tout-à-coup cette figure, au couple de balancement de l'arrière, pour lui faire prendre celle d'une espèce de corps conique, jusqu'à l'estain; cependant, comme on décrivait alors les arcs supérieurs des couples compris entre celui de balancement de l'arrière, & l'estain, seulement par tâtonnement; il convenoit de chercher à les décrire avec ordre & régularité, puisqu'il se présentait à la vue que ces arcs devoient diminuer suivant les sections d'un corps conique. Ainsi ils ne se contenterent pas de déterminer le centre des arcs de cercle pour pouvoir les décrire; mais ils donnerent au corps du Navire la forme d'un corps conique, non seulement depuis le couple de balancement de l'arrière jusqu'à l'estain, mais même à commencer du maître couple: c'est ce que les Anglais appellent *former le corps du Navire par des arcs de cercle*.

Cette Méthode a encore sur l'autre l'avantage, qu'il n'est pas nécessaire de s'affujettir à faire diminuer le plat des varangues, comme les plus grandes largeurs des couples; c'est-à-dire qu'il n'est pas nécessaire que *QDR* soit parallèle à *NOP* (Fig. 13.), ni que le relevement, ou la tonture *IMN* du corps principal soit nullement parallèle à la ligne du fort *GPH* (Fig. 8.). La description de chacune de ces lignes reste à la volonté du Constructeur; ce qui lui donne plus de moyens de donner au corps du Vaisseau une figure plus avantageuse.

PLANC. III.

FIG. 13.  
& 6.

(47.) Voici comme il faut procéder pour jouir de cet avantage. Après avoir élevé, sur la quille, l'étambot & l'étrave, ainsi que toutes les perpendiculaires à la quille qui représentent les profils des couples, on décrit à volonté, ou suivant les mesures qu'on a arrêté d'employer, les deux courbes *EGPHF*, & *IMN* (Fig. 14 & 16), tant dans la Projection longitudinale, que dans l'horizontale. On décrit ensuite le maître couple dans la Projection transversale (Fig. 15.), comme on l'a enseigné (Chap. 3.), & l'on porte sur cette Projection toutes les hauteurs des points de la ligne *EGPHF* (Fig. 14.), de même que toutes ses largeurs (Fig. 16.), les intersections de toutes ces hauteurs & largeurs donneront tous les points des lignes courbes, ou droites *EGP* & *PHF* (Fig. 15.). On porte pareillement sur la même Projection toutes les hauteurs de la courbe *IMN* (Fig. 14.), & toutes ses largeurs (Fig. 16.), lesquelles donneront, par leurs intersections, tous les points des lignes courbes, ou droites *IM*, *MN*.

PLANC. IV.

FIG. 14.  
15. & 16.

(48.) Par tous les points des lignes *EGP* & *PHF* (Projection transversale), on tire des droites horizontales; c'est sur ces lignes que doivent se trouver les centres des arcs de cercles qui terminent le profil du contour supérieur des couples, puisqu'elles marquent la hauteur de leurs plus grandes largeurs. Pour trouver ces centres, on peut considérer la partie du corps du Navire terminée par ces arcs de cercle, comme un corps formé par la révolution d'une ligne quelconque autour d'un axe, comme de la ligne *ABC* autour de l'axe *EX*; & qu'après qu'il a été ainsi formé, on ait donné au tout une nouvelle courbure, au moyen d'un mouvement parallèle de toutes ses parties, ou de tous ses points; de sorte que la courbe *ABC* se transforme dans la courbe *DFC*. Il est bien clair, dans ce cas, que l'axe *EX* se transformera dans la courbe *GHX*, & par conséquent que tous les centres sur lesquels les points de *ABC* ont tourné, se trouvent maintenant sur *GHX*, & que les distances des points de cette courbe à *DFC* seront les rayons avec lesquels on doit décrire les arcs de cercle qui formeront la Projection des sections du corps.

FIG. 17.



PLANCHE IV.

Les centres doivent par conséquent se trouver sur une ligne quelconque, droite ou courbe, telle que  $G H X$ , & la grandeur des rayons dépendra de sa courbure plus ou moins grande; ce que détermine la ligne  $D F C$ , & par conséquent la capacité plus ou moins grande des arcs de cercles qu'on décrira, de même que celle de tout le corps, en dépendra aussi.

FIG. 15.

(49.) Cela posé,  $Q$  étant le centre duquel on a décrit l'arc supérieur du maître couple, &  $A$  celui de l'arc semblable de l'estain, ou du couple 33, soit décrit une courbe quelconque  $A K Q$ , alors les points où cette courbe coupera les horizontales qu'on a tirées, seront les centres des arcs correspondants à chaque couple, & les distances horizontales de ces points à ceux que détermine la ligne  $E G P$ , seront les rayons avec lesquels ils doivent être décrits. Par une disposition tout-à-fait semblable, on décrira une autre courbe  $R S T$ , qui passe par  $R$ , centre de l'arc supérieur qui termine le maître couple; cette ligne coupera toutes les horizontales qu'on a menées, & les points d'intersections seront pareillement les centres des arcs supérieurs des couples, dont les rayons seront les distances respectives de ces points à la ligne  $F H P$ .

(50.) Tous les arcs supérieurs étant décrits, on passe à la description des arcs inférieurs. Pour cela, on élève des verticales de tous les points des lignes  $M I$ ,  $M N$ , & on les fait toutes égales au rayon  $M B$  de l'arc inférieur du maître couple, & avec ces verticales comme rayons on décrit les arcs inférieurs. Il faut cependant observer que ceci n'a lieu que depuis le maître couple jusqu'à ceux de balancement: depuis ces derniers, en allant vers la poupe & vers la proue, les Constructeurs Anglais n'ont pas su faire usage du relevement, ou de la tonture du corps principal, ni de la longueur, ou amplitude, des plats des varangues: & quoique dans leurs plans ils continuent les lignes  $M I$ ,  $M N$ , jusqu'à la poupe & jusqu'à la proue, comme s'il s'agissoit d'en faire usage, ils avouent eux-mêmes que cette prolongation leur est inutile. Avec le même arc intermédiaire qui a servi à unir les arcs supérieur & inférieur du maître couple, on unit pareillement les arcs supérieurs & inférieurs des autres couples, compris entre ceux de balancement; & par-là leurs contours se trouvent achevés, à l'exception de leurs revers.

(51.) Il est question maintenant d'achever le tracer de tous les autres couples de poupe & de proue, dont on n'a encore décrit que les arcs supérieurs. Pour y parvenir, on trace les lisses  $\alpha \beta$ ,  $\gamma \delta$ ,  $\epsilon \zeta$ , de la manière qu'on l'a enseigné, en parlant de la méthode



pratique : on porte de la Projection transversale à l'horizontale, tous les points dans lesquels ces lisses coupent les couples déjà décrits, & par tous les points que cette opération détermine, on trace la Projection de ces lisses, qu'on prolonge ensuite arbitrairement jusqu'à la poupe & jusqu'à la proue. On porte ensuite sur la Projection transversale, les différents points que ces Projections déterminent, c'est-à-dire, ceux où elles coupent les couples compris entre celui de balancement de l'arrière & la poupe, & entre celui de lof & la proue, & par tous les points correspondants on fait passer des courbes qui sont la Projection des couples. Les mêmes lisses servent encore pour décrire tous les revers; mais en cela on court grand risque de se tromper beaucoup, à moins qu'on n'ait la précaution de tracer une lisse entre la lisse  $\zeta$  & la quille, car cette lisse  $\zeta$  étant fort éloignée de la quille, on peut, dans l'espace intermédiaire, s'éloigner beaucoup du véritable trait du couple. On voit, par ce que nous venons de dire, que cette méthode est en substance, la même que celle que nous avons déjà décrite dans le *Chapitre* précédent, à l'exception, que dans celle dont il est ici question, on s'est avancé jusqu'à décrire méthodiquement les arcs supérieurs des couples, depuis la poupe jusqu'à la proue; ce qu'on ne faisoit dans le précédent, que pour ceux compris entre les couples de balancement. Cette dernière méthode a encore l'avantage de laisser les courbes *IMN* arbitraires, au lieu que dans l'autre elles devoient nécessairement être parallèles à *GPH*. Enfin, nous ajouterons encore ici que les Anglais, au lieu de terminer la poupe par le couple que nous appelons *Couple d'Arcasse*, ou l'*Eftain*, & par conséquent par une surface plane, la terminent, ainsi que la proue, par une surface courbe, & cela pour les raisons que nous avons données *Art. 3* \*.

FIG. 14.

(52.) Pour produire cet effet, ils prolongent les lisses jusqu'à ce qu'elles rencontrent l'étambot même *OC*, & la pièce *LD* qui le traverse, que nous avons nommée *Lisse d'Hourdy*, comme on le voit aux points  $\zeta$ ,  $\delta$ ,  $\beta$ , & l'on procède comme auparavant. Au lieu de l'estain ils placent un autre couple *LV*, qui coupe obliquement la quille, son plan demeurant toujours vertical; & l'on trace

FIG. 15.

FIG. 14.  
15 & 16.

---

\* Nous ignorons si ce sont effectivement les Anglais qui ont commencé à introduire cet usage. Mais il est certain que cette pratique est usitée en France depuis très-long-temps, & que beaucoup d'autres Nations terminent ainsi l'arrière de leur Vaisseau. Ce n'est pas seulement pour donner de la grace que cet usage a été adopté, comme quelqu'un l'ont pensé, mais aussi pour la solidité de cette partie (3.).

la Projection de ce couple, en transportant les points où il coupe les lisses, comme on l'a pratiqué pour les autres : comme ce couple remplit l'office de l'estain, il conserve le même nom, car il n'en diffère qu'en ce qu'on le place obliquement, ou qu'il est *dévoyé*, comme disent les Constructeurs. Un Navire qui a une poupe de cette espece, est dit avoir le *Cul rond*.

(53.) Au reste, on rencontre, dans cette méthode de décrire le corps principal du Navire, presque les mêmes difficultés que dans la précédente ; car, pour l'ordinaire, ce n'est qu'après bien des tentatives & des corrections, qu'on obtient les couples exempts de jarrets, de bosses, & de cavités subites : il est donc nécessaire de répéter plusieurs fois ces opérations, en corrigeant la Projection horizontale des lisses, jusqu'à ce que les couples soient exempts de tous ces défauts dans la Projection transversale. Au contraire, si après les descriptions des couples les lisses paroissent avoir quelque défaut dans la Projection horizontale, comme, par exemple, si on leur trouvoit une convexité démesurée, depuis le couple 27, en allant vers la poupe, on les corrigeroit, comme on le voit par les lignes ponctuées (*Projection horizontale*), & il en résulteroit les corrections qui sont indiquées par les lignes ponctuées dans les Projections longitudinale & transversale.

(54) On abrégera beaucoup la longueur & le travail de ces tâtonnements, si avant de continuer à volonté la Projection horizontale des lisses, on décrit un couple quelconque, comme, par exemple, le couple 30, ou le couple *XXIV* ; car en portant sur la Projection horizontale les points d'intersections du contour de ce couple avec les lisses, on aura, à très-peu-près, les points par où doit passer la prolongation des courbes, ou des Projections horizontales des lisses. Après que tous les couples sont tracés à la satisfaction du Constructeur, il passe à la Projection des sections horizontales  $\alpha\theta$ ,  $\alpha\lambda$ , sur la Projection horizontale, ce qui donne les lignes d'eau  $\xi\gamma\theta$ ,  $\alpha\mu\lambda$  ; & ayant examiné ces dernières avec la même attention, s'il trouve qu'elles conviennent également avec ses intentions, il a atteint son but, & son ouvrage se trouve parfait : mais jusqu'à ce qu'il soit parvenu à cette fin, il doit revenir sans cesse, tant sur les lisses que sur les couples, & répéter toutes les corrections jusqu'à ce que le tout ait acquis la perfection nécessaire.

(55.) Tel est le point où jusqu'à ce jour les Anglais ont poussé l'art de la Construction. Les Constructeurs Français ont pris un chemin tout contraire : voyant que par l'ancienne méthode il n'y avoit que la partie du corps du Vaisseau comprise depuis le couple

de lof jusqu'à celui de balancement de l'arrière, qui fût décrite avec régularité, & que le reste s'exécutoit par des tâtonnements avec les lisses; ils se sont déterminés à abandonner ces regles, qui les assujettissoient en partie, & à l'exception du maître couple, ils ont pris le parti de décrire tous les autres par tâtonnement.

(56.) L'étambot & l'étrave étant élevés sur la quille, de même que toutes les perpendiculaires qui représentent le profil des couples, on décrit, sur la projection transversale, le maître couple  $Pa\gamma\epsilon M\epsilon\lambda\theta P$ , l'estain  $E\xi\pi\zeta$ , & l'on tire les lisses  $PGE$ ,  $a\xi$ ,  $\gamma\pi$ ,  $\epsilon\zeta$  de la poupe, celles de la proue  $PBF$ ,  $a\sigma$ ,  $\zeta\phi$ ,  $\epsilon\omega$ , qui se terminent à l'étrave. On divise ensuite ces lisses selon les ordonnées d'une courbe quelconque: si, par exemple, les divisions suivent la proportion des nombres quarrés, 1, 4, 9, 16, 25, 36, 49, &c., comme dans la lisse  $\epsilon\zeta$ , la courbe fera une Parabole\*. Si, ayant élevé sur la ligne  $AP$  des perpendiculaires également distantes les unes des autres, on fait  $AE=PE$ , & qu'ensuite on décrive l'arc de cercle  $PGE$ , auquel  $AP$  soit tangente en  $P$ , si l'on porte sur la lisse les ordonnées terminées par l'arc, dans ce cas, la courbe sera une portion d'Ellipse\*\*. Enfin, si l'on fait la distance des points  $B$ ,  $C$ ,  $D$ ,  $H$ , &c. à la perpendiculaire  $IK$ , moitiés les unes des autres, dans ce cas, la courbe sera une Logarithmique\*\*\*. En un mot, quelle que soit la proportion qu'on adopte pour la division des lisses, on en fait toujours usage de la maniere suivante. On transporte tous les points ainsi déterminés sur la Projection horisontale, & par tous les points que ces opérations fournissent on fait passer des courbes qu'on termine dans leurs points correspondants  $E$ ,  $\xi$ ,  $\pi$ ,  $\zeta$ . Si ces courbes sont bien suivies, si elles ont toute la régularité que le Constructeur desire, de même que celles qu'on a fait passer par tous les points des mêmes lisses dans la Projection transversale, lesquelles formeront le vrai contour des couples, l'ouvrage sera entièrement terminé. Si, au contraire, les courbes n'avoient pas la régularité nécessaire, comme il arrive ordinairement dans les derniers couples de poupe & de proue, on les corrigera suivant son goût, une, deux, ou un plus grand nombre de fois, jusqu'à ce qu'elles soient exemptes de jartets, de bosses, ou de concavités subites. Si l'on observe, par exemple, que les couples  $XXIV$

PLANS. V.

FIG. 195

FIG. 19  
& 20.  
FIG. 21.  
& 19.

FIG. 191

FIG. 200

FIG. 196

\* Voyez, pour la démonstration, le *Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Troisième Partie, Article 360 ou 366.

\*\* Ibid. Article 296 ou 304.

\*\*\* Car les ordonnées de la courbe seront en proportion géométrique, tandis les abscisses sont toujours ici en proportion arithmétique. Voyez l'Ouvrage cité, Quatrième Partie, Article 30.

PLANC. III.  
FIG. 19.

& XXIV de proue soient extraordinairement concaves dans leur partie inférieure, on les corrigera, comme les lignes ponctuées le font voir dans la Figure.

FIG. 19.  
& 20.

(57.) Après que tous les couples sont déterminés à la satisfaction de l'Artiste, on trace les sections horizontales  $\alpha\theta$ ,  $\alpha\lambda$  (Fig. 19.), sur la Projection horizontale, pour avoir les lignes d'eau  $\zeta\gamma\theta$ ,  $\pi\mu\lambda$  (Fig. 20.). Lorsque ces dernières sont parfaitement d'accord avec leurs intersections, l'ouvrage est entièrement perfectionné; dans le cas contraire, il faut revenir, tant sur les lisses que sur les couples, pour les corriger, & répéter ces corrections jusqu'à ce qu'on ait rendu le tout parfaitement d'accord. Si, après avoir terminé l'ouvrage, on vouloit de plus que la poupe se terminât par une surface courbe, & non par un estain \* absolument plane; c'est-à-dire, si l'on vouloit que le Vaisseau eût un *Cul rond*, on prolongeroit, dans la Projection transversale, les lisses  $\alpha\zeta$ ,  $\gamma\pi$ , jusqu'en  $\beta$  &  $\delta$ , & ces points de la lisse d'Hourdi & l'étambot se transporteroient sur les Projections horizontale & longitudinale; ensuite on feroit passer, par les points qu'ils détermineroient, la continuation des lisses, comme on le voit par les lignes qui s'entrecoupent. Leurs intersections avec les couples se transportent sur la Projection transversale, & par les points que cette opération détermine, on décrit les courbes qui, comme on voit, coupent les précédentes, & l'on a, par ce moyen, les couples correspondants à la poupe courbe.

(58.) Telle est la méthode dont se servent les Constructeurs Français les plus expérimentés. Une pratique suivie leur a donné un coup-d'œil si juste pour décrire les courbes qui représentent les lisses & les couples, qu'ils parviennent après très-peu de tâtonnements, à donner à ces courbes la perfection nécessaire, & à remplir leurs intentions. Il n'en est pas ainsi de ceux qui ne sont pas aussi versés dans la pratique, cela leur paroît un peu difficile, & très-rarement parviennent-ils à des couples d'un contour parfait; mais ils remédient à ce défaut par un moyen facile & sûr, pour diviser les lisses dans la Projection transversale, afin d'avoir les points de division par lesquels les couples doivent passer.

FIG. 19.  
& 21.

FIG. 19.  
& 21.

(59.) Ayant divisé la lisse la plus basse  $\alpha\zeta$ , suivant la proportion des nombres quarrés, ils divisent la plus haute  $PGE$ , suivant les ordonnées également distantes de l'arc  $PGE$ , auquel la droite  $AP$  est tangente en  $P$ . En observant de donner à  $AP$ , à peu près

\* C'est ce que les Espagnols appellent *Popa de Cuchayro*, sans doute à cause de la ressemblance de cette partie avec le dos du cuilleron d'une cuiller.



une fois & demi, ou deux fois la longueur de  $AE$ , ou de son égale  $PE$ . Ayant ainsi divisé cette lisse, on la porte en  $EP$ , avec ses divisions, & l'on forme sur  $EP$  comme base, le triangle  $EAP$ , par le sommet duquel, & par les points de division de  $EP$ , on mène les droites, ou rayons  $A\pi$ ,  $A_{33}$ ,  $A_{30}$ ,  $A_{27}$ , &c. Menant, après cela, les droites  $\pi\gamma$ ,  $\alpha\xi$ , parallèles à  $EP$ , & égales aux deux lisses  $\pi\gamma$ ,  $\alpha\xi$ , les divisions marquées sur ces lignes par les droites menées du sommet  $A$  du triangle, donneront les divisions correspondantes de ces deux lisses. Ces points ainsi fixés sur les lisses, il ne s'agit plus que de tracer des courbes qui, passant par les points correspondants, détermineront le vrai contour des couples. Telle est la pratique de quelques Constructeurs; d'autres veulent que la lisse la plus basse  $\alpha\xi$ , soit aussi divisée par le triangle  $\pi A\gamma$ . D'autres exigent que les lisses  $\xi\alpha$  &  $\pi\gamma$ , ne soient pas portées parallèlement à la ligne  $EP$ , mais quelles aient quelque inclinaison; mais tout ceci n'aboutit qu'à donner plus, ou moins, de capacité aux couples, & peut servir pour y faire les changements qu'on juge à propos. Si, par exemple, les angles  $A\xi\alpha$ ,  $A\pi\gamma$ , devenoient plus aigus, il est clair que les divisions des lisses  $\alpha\xi$  &  $\gamma\pi$ , s'approcheroient davantage de  $\alpha$  & de  $\gamma$ , & par conséquent les couples auroient plus de capacité: on doit entendre la même chose de quelque autre division que ce soit; en sorte qu'il n'est pas nécessaire d'attacher une grande importance à ces pratiques particulières, dont le résultat ne fera jamais que de donner au corps du Navire plus ou moins de capacité.

(60.) Si, après cette opération, les couples se trouvent conformes aux idées du Constructeur, l'ouvrage sera fini, à moins que les sections horizontales ne s'accordent pas avec le reste, ou ne soient pas à son gré; dans ce cas, il faut changer les divisions de quelque une des lisses  $\alpha\xi$ ,  $\gamma\pi$ , ou de la lisse  $\alpha\xi$ , & recommencer le tracer de ces sections jusqu'à ce que le tout soit parfaitement d'accord. Si l'on ne pratique pas ces corrections, il arrivera rarement que les contours des couples soient exempts de jarrets, de bosses, & de concavités subites.

(61.) Si l'estain n'est pas éloigné du couple 33, d'autant que les autres couples sont éloignés entr'eux, la ligne  $AE$  (Fig. 21.) ne doit pas aussi être éloignée de la première perpendiculaire, de la même quantité que les autres perpendiculaires sont éloignées entr'elles; alors la distance de couple à couple, doit être à la distance du couple 33 au point  $E$  (Fig. 18.), comme la distance de perpendiculaire à perpendiculaire (Fig. 21.), est à la distance de la li-

PLANC. V.

FIG. 19.

&amp; 21.

FIG. 23.

FIG. 19.

FIG. 23.

&amp; 19.

FIG. 23.

FIG. 21.

FIG. 18.

&amp; 21.



PLANC. V.

gne  $AE$  à la première perpendiculaire qui la suit: on doit entendre la même chose des autres points  $\xi$ ,  $\pi$ .

FIG. 28.

(62.) Pour la division des lisses de proue  $\alpha\sigma$ ,  $\gamma\varphi$ ,  $\omega$ , on forme un autre triangle dont on divise la base suivant la proportion des nombres carrés 1, 4, 9, 16, &c., ou suivant les ordonnées d'une autre courbe quelconque; & après avoir mené, par le sommet  $A$ , les lignes  $A\omega$ ,  $A\varphi$ ,  $A\sigma$ , qui soient éloignées de la droite  $AXXVII$ , proportionnellement à ce que ces mêmes points sont éloignés du couple  $XXVII$ , on appliquera sur le triangle les lignes  $\omega$ ,  $\gamma\varphi$ ,  $\alpha\sigma$ , respectivement égales aux lisses qu'elles représentent, en observant de leur donner, avec la base, l'obliquité qui paroîtra la plus convenable, pour que de leurs divisions il résulte des couples dont les contours soient réguliers & bien suivis. On décrit ensuite,

FIG. 29.

ou même auparavant, la Logarithmique  $PHF$ : pour cela on forme le rectangle  $POFA$ , & ayant divisé la ligne  $PA$  en neuf parties égales, on élève des perpendiculaires par toutes les divisions, & on fait la première  $BC = \frac{1}{9}AF$ , la seconde  $DG = \frac{1}{9}BC$ , & ainsi de suite jusqu'à la dernière division: faisant ensuite passer une courbe par les extrémités de toutes ces perpendiculaires, cette courbe sera la Logarithmique, dont la Projection doit se porter sur la droite, ou courbe,  $PBF$ . Toutes les lisses de la proue étant ainsi divisées, on fait passer par les points de division des courbes qui forment le contour des couples: & l'on pratique ensuite sur ces couples les corrections qu'on a déjà expliquées, si l'on juge qu'elles soient nécessaires.

FIG. 19.

FIG. 22.

(63.) Les distances proportionnelles des points  $\omega$ ,  $\varphi$ ,  $\sigma$ , à la droite  $AXXVII$ , ne doivent pas être établies relativement à la distance de la droite  $AXXVII$ , à la droite  $AXXIV$ , comme le font quelques Auteurs\*; mais relativement à la distance de la droite  $AXXVII$  à la droite  $AXXX$ , qui est plus grande que la précédente; & même, si ces points tombent entre les couples  $XXX$  &  $XXXIII$ , comme il arrive dans la Figure, les relations des parties comprises entre ces couples, doivent se déterminer relativement à la distance de la droite  $AXXX$ , à la droite  $AXXXIII$ ; & encore cette méthode n'est-elle pas sûre, elle donneroit de l'erreur si la courbure des lignes étoit très-grande. La vraie méthode pour trouver, par exemple, la position de la droite  $A\varphi$ , est de mesurer la distance du couple  $XXVII$  au point  $\varphi$ , dans les Projections longitudinale ou horizontale; supposant ensuite cette distance  $= n$ , &

\* Voyez l'Architecte Navale de M. Duhamel, page 219, dans la première Edition, & 227 dans la seconde.

prenant l'unité pour exprimer la distance d'un couple à l'autre, la distance de la droite  $A\phi$  au point  $o$ , sera  $= (9+n)^2$ , ou celle de la même droite à la droite  $AXXVII = 18n + n^2$  \* ; de cette sorte, si l'on avoit  $n = \frac{7}{2}$ , cette distance seroit à fort peu près  $= 27\frac{1}{2}$ .

(64.) Cette méthode de projeter les couples, a non-seulement l'avantage de faciliter les tentatives, mais encore celui d'assurer de la courbure parfaite des lisses; mais avec tout cela, on n'est pas sûr que les contours des couples se trouvent décrits avec la perfection nécessaire, & que les sections horizontales se trouvent d'accord avec le reste, comme on le désireroit. Il est nécessaire, comme dans les autres méthodes, d'en venir aux tâtonnements, & , ce qui est plus, il est nécessaire de répéter les corrections beaucoup de fois, même pour les couples compris entre ceux de balancement. En outre, quoique les couples décrits sur la Projection transversale, & les lisses sur l'horizontale, paroissent les uns & les autres avoir toute la perfection requise, il n'y a pas pour cela de certitude qu'ils l'aient effectivement; car les points des couples compris entre les lisses, dans la Projection transversale, peuvent ne pas correspondre à ceux de l'horizontale. Pour prévenir cet inconvénient, il est nécessaire de doubler, ou de tripler, les lisses, & dans ce cas, les tâtonnements se multiplient encore, parce qu'on ne connoît pas la relation que doivent avoir entr'elles les divisions de chaque lisse, pour que le contour des couples soit régulier & parfait. On évite tous ces défauts en décrivant les couples par des arcs de cercle, comme le pratiquent les Anglais; mais ceux-ci n'ont obtenu cet avantage que pour la partie du corps principal du Navire, comprise entre les couples de balancement; depuis ceux-ci jusqu'à la proue & jusqu'à la poupe, ils en sont réduits aux tâtonnements, il en est de même pour tous les revers; de sorte que cette méthode n'est exempte qu'en partie de tâtonnements, & qu'il reste encore bien des difficultés. Nous allons donner dans le *Chapitre* suivant, une méthode qui n'en laissera subsister absolument aucune.

---

## CHAPITRE V.

*De la maniere de décrire géométriquement le corps du Navire,  
& tous les Couples; par des arcs de cercle.*

(65.) COMME on n'a considéré jusqu'ici les moyens de tracer les

---

\* Car cette distance est  $= (9+n)^2 - 9^2 = 18n + n^2$ . Cela est de toute évidence; car d'abord

PLANC. II.

Plans du corps du Navire, qu'autant qu'on y peut parvenir par des essais & des tâtonnements, & nullement par les moyens que la Géométrie nous offre; il est nécessaire que nous entrions dans l'examen des secours que cette science peut fournir; l'utilité qui en peut résulter dédommagera amplement de la peine dont ce travail peut être susceptible.

Si le corps du Navire étoit un Ellipsoïde parfait, ou s'il étoit composé de deux demi-ellipsoïdes réunis dans le plan du maître-couple, il est clair que la méthode de décrire le contour de tous les couples, sur la Projection transversale, se présenteroit très-facilement, puisqu'ils seroient tous des cercles. Ce seroit la même chose, si le corps du Navire étoit formé par la révolution d'une courbe quelconque autour d'un axe; mais l'expérience a toujours manifesté qu'un tel corps ne convient point du tout avec la figure qu'il faut donner aux Navires; & il ne convient pas davantage avec celle que la théorie nous indique; car elle est en ceci parfaitement d'accord avec l'expérience, comme on le verra ci-après. Le maître couple se réduiroit donc à un seul cercle, ainsi que les autres couples; & quoique, dans cette disposition, il y eût l'inconvénient de faire comprendre aux couples trop peu d'espace, ce qui seroit que le Navire manqueroit de capacité, il est évident qu'on pourroit y apporter remède, en accompagnant chaque portion circulaire, d'une ligne droite qui marquât sa partie inférieure, ou la varangue qu'il lui convient d'avoir; de cette sorte la moitié du corps principal du Navire seroit formée de la révolution d'une courbe quelconque autour d'un axe, & d'un plan auquel on donneroit la courbure nécessaire pour qu'il fût tangent au corps formé par la révolution de la courbe. Mais tout cela ne seroit pas encore suffisant: les cercles qui formeroient le contour des couples, auroient tous leur plus grande largeur à la même hauteur, puisque l'axe de révolution doit être parallèle à la quille, attendu que, sans ce parallélisme, les sections du corps qui marquent les couples, & qui sont, par conséquent, perpendiculaires à la quille, ne seroient pas des cercles.

(66.) On peut cependant remédier encore à cet inconvénient. Pour cela, après que le corps est formé, il ne faut que donner à l'axe une courbure particulière, dans le sens d'un plan vertical qui passe par la quille: c'est-à-dire que, *EX* étant l'axe de révolution, *EMX* la section longitudinale, ou verticale du corps qui passe par

FIG. 14.

---

qu'on emploie la division suivant la proportion des nombres quarrés, il faut que les parties des lisses qu'on doit diviser, le soient aussi suivant cette proportion.

la quille, il ne faudra que donner à l'axe  $EX$ , & avec lui à tout le corps du Navire, la courbure  $APB$ , le point  $E$ , passant verticalement en  $A$ , le point  $C$  en  $D$ , le point  $F$  en  $G$ , &c.; & pareillement le point  $H$  passant en  $I$ , le point  $K$  en  $L$ , &c. Par cette disposition il est évident qu'on remédie à l'inconvénient de ce que toutes les plus grandes largeurs des couples se trouvoient dans le plan horifontal passant par l'axe  $EX$ , sans que, pour cela, les sections du corps qui représentent les couples aient éprouvé aucune altération, c'est-à-dire, sans qu'elles aient cessé d'être circulaires; parce que chacune de ces sections en particulier a été transportée en entier d'un mouvement vertical, égal à celui qu'on a donné à l'axe dans son point correspondant.

(67.) Mais ce remede ne suffit pas encore, il est nécessaire d'avoir recours à un autre non moins important. Comme l'axe doit être toujours parallele à la quille, sans quoi, comme nous venons de le dire, les sections qui désignent les couples ne seroient pas circulaires, toutes ces sections auront par conséquent la même varangue; & le relevement, ou l'aculement, qu'on pourroit donner à celles-ci dans les derniers couples de la poupe, devroit être très-petit, afin qu'ils devinssent tels que l'exige l'avantage du gouvernail, comme on le verra par la suite. Il doit donc en résulter que les couples de poupe, n'auront pas les largeurs nécessaires, tant pour la manœuvre de la barre du gouvernail, que pour l'emplacement & le service de l'artillerie. Il se présente de semblables difficultés à la proue, parce que jusqu'au dernier couple de cette partie auroit une varangue plate, & il seroit excessivement ample.

(68.) Le remede à ces inconvénients se présente encore avec la même facilité que ci-dessus; il ne faut que donner à l'axe  $EX$ , & avec cet axe à tout le corps, un mouvement horifontal perpendiculaire à la quille; c'est-à-dire, en faisant passer le point  $E$  en  $A$ , le point  $C$  en  $D$ , le point  $F$  en  $G$ , de même que le point  $H$  en  $I$ , le point  $R$  en  $L$ , &c.; & à la proue, au contraire, en faisant passer le point  $X$  en  $B$ , le point  $N$  en  $O$ , le point  $Q$  en  $R$ , &c. Car il est clair que, par ce procédé, on remédie aux inconvénients en question, & qu'on n'altère nullement les sections qui représentent les couples; ce sont toujours les mêmes cercles, & leurs centres se trouvent tous sur la ligne courbe  $ADG$ , &c. à laquelle l'axe se trouve réduit par les deux mouvements vertical & horifontal, & leurs rayons  $CH$ ,  $FK$ , ou  $DI$ ,  $GL$ , &c. demeurent les mêmes qu'auparavant.

(69.) Comme ces mouvements sont arbitraires, il s'ensuit que

FIG. 251



FIG. 22. les courbures qu'on doit donner à l'axe le sont aussi \* ; mais cet axe doit toujours être une ligne courbe : sans cela, les côtés du Navire ne seroient pas courbes ; ainsi, en disposant l'axe en ligne courbe, non seulement les côtés le seront aussi, mais, quelque section qu'on fasse du corps du Navire, soit verticale, horizontale, ou oblique, sera toujours une courbe, continue & parfaite, en sorte qu'il ne sera pas nécessaire d'avoir recours à des tâtonnements pour savoir avec certitude qu'elles le seront.

(70.) Il ne nous reste plus maintenant que de considérer les revers, ou les *façons*, pour que le Vaisseau & tous ses couples de la poupe à la proue, soient entièrement décrits. Les revers peuvent être également les sections d'un autre corps formé par la révolution d'une courbe autour d'un axe parallèle à la quille, lequel on rend tangent au corps principal & à la quille, ou au plan vertical *BZ*, qui coïncide avec elle, & divise le Vaisseau en deux parties égales, en lui donnant deux mouvements, l'un horizontal, & l'autre vertical. Les centres *S, T, U, V, &c.* desquels on décrit les revers, se trouveront par conséquent dans une ligne courbe, & la concavité plus ou moins grande desdits revers dépendra de la courbure de cette ligne, ou des mouvements, vertical & horizontal, qu'on aura donnés à l'axe ; mais quel que soit le mouvement donné à l'axe, la section faite par les lisses sera toujours une courbe continue & parfaite.

FIG. 24. (71.) On décrira donc arbitrairement la courbe *ASTUV, &c.*, pour représenter la courbure verticale donnée à l'axe, observant qu'elle soit tangente à la quille, & à l'étambot au point *A* où celle-ci s'unit avec la lisse d'hourdy. Les intersections de cette courbe avec les couples seront les centres des cercles qui doivent former les revers ; ainsi on portera sur la Projection transversale les hauteurs de ces intersections au-dessus de la quille. Considérant ensuite que le corps formé par les revers doit être tangent au corps principal que termine la courbe *AILM*, on verra que les distances des points de cette courbe, à la courbe *ASTUV, &c.*, seront les rayons avec lesquels il faut décrire les arcs circulaires qui forment les revers. Prenant donc ces distances, on les portera horizontalement de la ligne *BZ*, aux points *S, T, U, V, &c.*, & de ces points comme centre, on décrira ces mêmes revers, qui seront non-seulement tangents au corps principal, mais aussi à la ligne *BZ*. On décrira, par le même procédé, les revers de la proue : & si l'étrave

---

\* Cela dépend des qualités qu'on veut donner au Navire : ainsi il faut nécessairement de l'expérience pour faire le choix de la courbure qui convient à l'objet qu'on se propose.



est tangente à la quille, on pourra se servir de l'une & de l'autre, pour désigner la tonture, ou le relevement qu'on doit donner à l'axe; de sorte qu'elles termineront les hauteurs des centres desquels il faut décrire les revers. Si l'étrave n'est pas tangente à la quille, on l'unira avec elle par un arc qui soit tangent à l'une & à l'autre, & dont la courbure soit douce, afin de détruire le coude qu'elles forment à leur réunion.

(72.) Ces regles bien entendues fournissent un moyen facile pour décrire, ou pour projeter les couples, tant pour le corps principal, que pour les revers, non seulement avec un arc de cercle, mais avec deux, trois, ou même avec un plus grand nombre, si on le juge nécessaire. La pratique rend indispensable l'usage de plusieurs arcs de cercle, parce qu'avec un seul arc, les varangues sont terminées de maniere qu'elles deviennent plus grandes que celles du maître couple; & il ne reste que peu de liberté au Constructeur pour corriger son ouvrage, lorsque les sections horisontales ne correspondent pas à ses intentions; en outre, dans cette méthode, les revers se trouvent avoir beaucoup de concavité, ce qu'il faut éviter, comme nous l'avons déjà dit.

(73.) La maniere de décrire le total des couples, & le corps principal, avec trois arcs de cercle, comme on en a tracé quelques-uns dans les *Chapitres* précédents, se réduit donc à joindre au corps formé par la révolution d'une courbe autour d'un axe, deux autres corps formés par de semblables révolutions, & qui soient tangents entre eux; c'est-à-dire, qu'ayant déterminé le relevement, ou l'aculement, & la grandeur que doivent avoir les varangues, on leur joindra un corps qui leur soit tangent, & ensuite entre celui-ci & le corps le plus élevé, on en insérera un troisieme qui les touche tous deux. Tous les centres des arcs des sections qui expriment les contours des couples, se trouveront, pour les raisons qu'on a déjà exposées, dans une ligne courbe, & leurs rayons seront les mêmes que ceux qu'ils avoient dans le corps formé par la révolution de l'autre courbe.

(74.) Ces principes posés, en voici l'application à la pratique. Ayant élevé, sur la quille, l'étambot & l'étrave de meme que toutes les perpendiculaires qui doivent représenter les profils des couples, on décrira, suivant les mesures qu'on aura déterminé d'employer, les deux courbes *EGPHF*, & *EIMNF* sur la Projection longitudinale, & leur correspondante *EGPHF*, & *VIMNF* sur l'horizontale. Ayant décrit ensuite le contour du maître couple sur la Projection transversale, comme on l'a dit dans les *Chapitres* précédents, on transportera sur cette Projection tous les points des

Fig. 27.  
& 28.

PLANC. VI.

FIG. 39.

courbes ci-dessus, &, par tous ces points, on menera des horifontales comme  $PQ$ ,  $GK$ , &c.,  $ML$ ,  $IA$ , &c., & les verticales  $MB$ ,  $IX$ , &c. C'est dans ces dernieres que doivent se trouver les centres des arcs du corps le plus bas des trois qui doivent être tangents entr'eux, comme les centres des arcs du corps le plus élevé doivent se trouver dans les horifontales  $PQ$ ,  $GK$ , &c. Ainsi, ayant décrit à volonté les courbes  $QKE$ ,  $BXY$ , leurs interseptions avec les horifontales & verticales, donneront les centres des arcs circulaires  $Pa$ ,  $G\xi$ , &c., &  $Me$ ,  $I\pi$ , &c.; de même que les distances  $QP$ ,  $KG$ , &c., &  $BM$ ,  $XI$ , &c., donneront les rayons avec lesquels ces arcs doivent être décrits. Ces arcs étant donc décrits, on a déjà les deux corps supérieur & inférieur, il ne reste plus qu'à trouver un corps intermédiaire qui leur soit tangent : or, on peut déterminer ce corps en décrivant des cercles égaux au cercle correspondant du maître couple; c'est-à-dire, en les décrivant tous avec le rayon qui a servi à décrire l'arc intermédiaire  $\alpha$  du maître couple, & en observant que ces arcs soient tangents à leurs correspondants supérieur & inférieur : c'est ainsi qu'a été décrit l'arc  $\xi\pi$ , &c. En suivant ce procédé, le corps principal du Navire se trouve entièrement tracé.

(75.) Si en décrivant tous les arcs intermédiaires avec des rayons égaux à celui qui a servi à décrire l'arc  $\alpha$ , on s'appercevoit que le corps du Navire devînt un peu trop plein, ou trop taillé, relativement aux intentions qu'on auroit dans cette Construction; on pourroit alors décrire ces arcs avec des rayons qui augmenteroient, ou diminueroient suivant les ordonnées d'une courbe quelconque.

FIG. 39.

(76.) Pour décrire ensuite les revers, & éviter l'inconvénient des concavités excessives qui ont lieu en les décrivant avec un seul corps tangent au corps principal, & au plan  $LO$  qui divise le Navire suivant sa longueur en deux parties égales, on les décrira de même par deux autres corps tangents entr'eux, au corps principal, & au plan  $LO$ . Ayant donc décrit à discrétion les deux courbes  $EAK$ ,  $DBL$ , qui, s'approchant peu à peu de la quille, parviennent avec douceur à lui être tangentes; la premiere touchant l'étambot par son autre extrémité; & la seconde étant tangente à la verticale, qui passe par la lisse d'hourdy. La premiere de ces courbes déterminera la hauteur à laquelle doivent se trouver les centres des arcs du corps inférieur; & les distances entre les deux courbes seront les rayons avec lesquels les mêmes arcs doivent être décrits. Portant donc, d'après cela, les hauteurs  $A_{33}$ ,  $S_{30}$ ,  $Q_{27}$ , &c., sur la Projection transversale, & menant par ces hauteurs les droites

FIG. 37.

droites  $\theta\lambda$ ,  $\mu\gamma$ ,  $\pi\phi$ , &c.; on prendra sur ces lignes les distances  $A\theta$ ,  $\gamma\mu$ ,  $\phi\pi$ , &c., égales à  $AO$ ,  $TS$ ,  $BQ$ , &c. (Fig. 27.), & avec ces lignes comme rayons, & des points  $\theta$ ,  $\mu$ ,  $\pi$ , &c. comme centres, on décrira les arcs  $\lambda\Delta$ ,  $\gamma\Theta$ ,  $\phi\Phi$ , &c., lesquels formeront les parties inférieures des revers. Pour avoir les parties supérieures, on décrira la courbe  $UVXY$ , &c. (Fig. 27.), & avec les distances  $V_{33}$ ,  $X_{30}$ ,  $Y_{27}$ , &c., comme rayons on décrira des arcs qu'on observera de rendre tangents à leurs correspondants  $\lambda\Delta$ ,  $\gamma\Theta$ ,  $\phi\Phi$ , &c., & au corps principal; & les centres de ces arcs se trouveront dans une courbe comme on le voit dans la Figure 27; par ce moyen les revers seront entièrement formés.

(77.) Dans le dernier revers de poupe, qui correspond à la lisse d'hourdy, l'arc inférieur dégénère en une ligne droite  $LV$ , par conséquent le rayon avec lequel on décrit cet arc, ou la distance entre les deux courbes  $EdSQ$ ,  $DOTB$ , prise dans la verticale  $UD$  (Fig. 27.) qui correspond à la lisse d'hourdy, doit être infinie, & en conséquence, la courbe  $DOTB$  ne doit toucher  $UD$  qu'à une distance infinie. Au contraire, l'arc supérieur du dernier revers de poupe, qui correspond à la lisse d'hourdy, dégénère dans un arc de cercle, dont le rayon est infiniment petit, & qui est tangent à la même lisse, & à la droite  $LV$ , d'où il suit que la courbe  $UVXY$  doit passer par le point  $U$  qui est dans la verticale de la lisse d'hourdy. On décrira de la même manière les revers de la proue; mais dans ceux-ci il n'est pas nécessaire que les arcs inférieurs dégénèrent en une ligne droite sur l'étrave, ni les arcs supérieurs dans un cercle d'un rayon infiniment petit.

(78.) Pour avoir exactement le tracer des courbes  $QKE$ , &  $BXY$ , on doit faire attention que le corps principal se terminant à la poupe en une ligne droite  $EV$ , ou que la dernière section, ou couple dégénérant dans cette ligne droite, il est évident que les rayons comme  $PQ$ ,  $GK$ , &c. des arcs circulaires, doivent aller en diminuant, de sorte que le dernier en  $E$  se réduise à un point: par conséquent, la courbe  $QKE$  doit passer toujours par le point  $E$ , extrémité de la ligne  $PGE$ . Par de semblables raisons, on voit que les rayons des arcs circulaires  $M\pi$ ,  $I\pi$ , &c., doivent aller en augmentant, jusqu'à ce que l'arc correspondant au point  $V$ , dégénère dans la droite  $VE$ : or, comme cette droite peut être considérée comme un arc de cercle d'un rayon infiniment grand, il s'ensuit que la courbe  $BXY$  doit être décrite de manière qu'étant continuée, elle ne puisse être tangente à la ligne  $LO$  qu'à une distance infinie. Comme la proue se termine dans un point  $F$ , il

PLANC. V.

est clair que la courbe *CDF*, aussi bien que la courbe *RSTF*, doit passer par ce point *F*, extrémité supérieure du corps principal.

(79.) Par la méthode que nous venons d'exposer, le Navire se trouve décrit géométriquement, & non-seulement on évite un très-grand nombre de tâtonnements, mais encore on a l'avantage de tracer parfaitement le contour des couples, sans qu'il se trouve des jarrets, des bosses, & des coudes trop subits. En outre, on est assuré que toutes les sections du corps du Navire, tant les horizontales que les obliques, de même que celles qui représentent les lisses, sont des courbes parfaites, comme il est essentiel qu'elles le soient, pour que le Navire soit bordé solidement & commodément. On observera que même le Vaisseau de Construction Française, dont nous avons donné la description (55 jusqu'à 64), se trouve beaucoup plus parfait : on voit (*Fig. 30.*), à peu près la même carene que celle que nous avons décrite aux articles cités, mais corrigée, & elle n'a pas eu alors toute cette perfection, par la difficulté de décrire les couples d'une manière régulière, sans y employer une méthode convenable.

FIG. 30.

PLANC. VI.

FIG. 29.

FIG. 27.

PLANC. V.

FIG. 30.

(80.) On ne prétend pas, pour cela, que pour la précision, il soit absolument nécessaire que tous les couples soient formés par des arcs de cercle, ils peuvent être formés par des arcs d'Ellipse, de Parabole, ou d'autres courbes quelconques : cependant, comme il n'y a pas de courbe aussi facile à tracer que le cercle, & qu'en se servant du cercle ; on peut donner au contour des couples toute la variété qu'on voudra, soit en faisant varier les courbes *PGE*, *QKE*, *MIV*, *BXY*, soit en variant les rayons des arcs intermédiaires ; & de même en changeant le contour des courbes *EASQ*, *DOTB*, *UVXY* ; il nous paroît beaucoup mieux de se réduire au seul usage des cercles, que d'employer tout autres courbes. Dans le Navire Français, par exemple, la courbe *MIV* (*Fig. 30.*) a été décrite de manière qu'elle a diminué les longueurs des varangues ; & par la description de la courbe *BXY*, on a également diminué les rayons des arcs du corps inférieur ; par-là le corps du Navire est devenu plus fin, ou moins plein qu'il n'eût été dans une disposition contraire \*.

\* Nous nous sommes appliqués à rendre les idées de l'Auteur avec le plus de précision qu'il nous a été possible. Mais nous regrettons beaucoup qu'il n'ait pas développé davantage la méthode importante qui a fait l'objet de ce Chapitre. Il laisse entièrement à la discrétion du Constructeur le tracer des courbes qui doivent former les corps de révolution, ainsi que la Projection des courbes à double courbure qui doivent former leurs axes ; il ne donne là-dessus que des principes très-généraux, qui ne peuvent suffire pour guider les commençants.

Le développement de cette méthode exigeroit un ouvrage à part, du moins, si on le faisoit avec



## DESCRIPTION GÉOMÉTRIQUE DU CORPS DU NAVIRE. 45

(81.) On omet ici de parler de quelques petites attentions qu'on doit avoir également présentes, & qu'il est d'usage de ne pas négliger dans la description des Plans, ou Projections; comme de marquer les points où doivent se terminer les bordages, ceux par lesquels doivent passer les lisses, de même que la détermination de la vraie figure que ces courbes doivent avoir, ce qui sert pour déterminer

tous les détails que la théorie indique, & dont la pratique a besoin. Cette tâche ne peut gueres être remplie que par un Constructeur très-profond dans la théorie, & d'une pratique consommée. Ce seroit rendre un service immortel à l'Architecture Navale; car chacun sçait, & on l'a pu voir d'ailleurs dans les *Chapitres* précédents, combien les méthodes ordinaires de tracer le Plan des Vaisseaux sont defectueuses. C'est principalement au corps des Ingénieurs-Constructeurs de la Marine, que ce travail appartient, & l'on a lieu d'attendre un succès complet de leurs talents & de leur zele. Nous nous contenterons donc d'exposer succinctement la maniere dont il nous paroît qu'il convient d'envisager ce problème.

1°. Il faudra chercher à déterminer les courbes qui doivent former les corps de révolution; & pour le faire d'une maniere utile & exempte de toute hypothese, il conviendra de circoncrire son objet, en se bornant à la considération des corps qui ont eu du succès dans la pratique; en conséquence on appliquera ce travail aux carenes des meilleurs Vaisseaux, tel que *La Bretagne*, *la Couronne*, &c. On seroit bien encore de faire la même chose pour les Vaisseaux de différents rangs; on pourroit même l'appliquer à ceux auxquels on auroit reconnu les qualités les plus médiocres, ou même les plus mauvaises, afin d'avoir des objets de comparaison. Ce travail ne seroit pas difficile; mais il seroit long, fort minutieux, & même dispendieux, car il seroit peut-être essentiel d'avoir des modeles.

2°. Il faudra déterminer, dans le même détail, la courbure, tant verticale qu'horizontale, qu'il faut donner aux axes de ces corps, & tracer avec précision sur les Projections longitudinale & horizontale, les courbes à double courbure que forment ces axes, & de les tracer sur-tout dans le plan du maître couple, afin d'avoir le lieu des centres de tous les arcs qui forment le contour des couples. Ce dernier point, quoique plus embarrassant que le précédent, ne contient cependant que des difficultés du même ordre; quelqu'un versé dans l'art de la Construction, & habué, par conséquent, au tracer des Plans, pourra aisément y réussir.

3°. A ce travail mécanique doit en succéder un autre tout-à-fait géométrique. Il s'agiroit de sçavoir si l'on ne pourroit pas trouver la solution générale du problème; la longueur, la largeur & le creux étant donnés, ainsi que les quantités dépendantes des qualités qu'on voudroit donner au Navire. Il faudroit ici un examen très-délicat pour déterminer le degré d'influence de ces quantités, afin d'en fixer les limites, &c. Les principes posés dans le cours de cet Ouvrage, ne peuvent manquer de jeter beaucoup de lumière sur ce point, & les Plans dont nous venons de parler, empêcheront toujours de tomber dans l'arbitraire.

4°. Trouver les équations des courbes à double courbure formées par les axes des corps de révolution, & en déduire l'équation de leur Projection dans les différents plans, sur-tout dans celui du maître couple; & tâcher d'en déduire une méthode géométrique, ou même mécanique, pour faire ces Projections d'une maniere prompte & sûre. La solution générale de ce problème avanceroit beaucoup l'art de la Construction.

5°. Ayant obtenu la solution générale, il conviendra de chercher les formes particulieres des équations pour chaque espece de Vaisseau, tant pour le corps principal que pour les revers; ce qui les rendra d'une application plus facile pour la pratique. On conçoit aisément qu'on pourroit tirer de ces équations un très-grand nombre de conséquences de la plus grande importance, qu'on pourroit construire des tables des abscisses & ordonnées de ces courbes, &c. &c.

6°. Si l'on ne pouvoit parvenir à une solution générale, ce qui, malheureusement, est à craindre, on se contenteroit d'une solution approchée: on prendroit encore ce parti dans le cas où la solution générale conduiroit à des équations trop compliquées pour être d'un usage commode. On chercheroit donc à lier, par une loi approchée & simple, les points principaux des courbes dont il est question. Les Géomètres ont imaginé pour cela plusieurs méthodes fort utiles; on pourroit sur-tout y appliquer celle de M. le Marquis de Condorcet, Secrétaire Perpétuel de l'Académie Royale des Sciences. On la trouve à la fin du Volume d'Expériences, sur la résistance des Fluides, faites à l'École Royale Militaire, par M. de l'Académie, le Marquis de Condorcet, & l'Abbé le Bossu.



PLANC. IV.

l'équerrage qu'on doit donner aux bois dans leur épaisseur. Nous avons, dis-je, omis de parler de ces différents articles, parce qu'ils appartiennent aux traités de pratique, dans lesquels il est nécessaire de tout développer dans le plus grand détail; mais nous ne devons pas les renfermer ici, pour ne pas mettre de confusion dans la multitude des objets que la théorie nous présente \*.

## CHAPITRE VI.

### *De la maniere de décrire les Œuvres mortes sur les Plans, ou Projections.*

(82.) LES Œuvres mortes qui, comme nous l'avons dit (Chap. I.), sont les parties du Navire qui sont au-dessus de la ligne du fort, ou des plus grandes largeurs du Navire, se rapprochent vers l'intérieur, à mesure qu'elles s'élèvent, afin que les poids qu'elles doivent supporter, soient moins éloignés du centre de gravité, & de diminuer, par ce moyen, les forces d'inertie qu'ils doivent produire dans les mouvements du Navire. Pour construire ces Œuvres mortes, les Anglais ont coutume de tracer une seconde ligne du fort; car la première étant fort basse, si la rentrée commençoit de cette ligne, le côté du Navire commenceroit à rentrer de plus bas que la superficie de l'eau, où doit être le premier fort, ce qui seroit préjudiciable pour d'autres qualités que doit avoir le Navire.

FIG. 14.

(83.) Ils menent donc la ligne *EabcF*, pour désigner la ligne de ce second fort, en faisant attention que le point *b* soit peu au-dessous du pont principal, ou du premier point. Ils portent ensuite, sur la Projection transversale, les élévations de cette ligne au-dessus de la quille, en les plaçant sur les verticales menées par tous les points des lignes *PGE*, *PHF*; car les deux lignes du fort se construisent avec les largeurs que fournit la ligne *EGPHF*; & l'on a, par ce procédé, la Projection des différents points des lignes *baE* & *bcF*, sur la Projection transversale; & par les points de ces lignes, on mène des horizontales, comme *bi*, *ak*, *nm*, &c. Prenant, sur ces dernières, des points tels que *i*, *k*, *m*, &c., de ces points comme centre,

FIG. 15.

FIG. 14.

FIG. 15.

\* On trouve des détails fort intéressants sur ces articles, & sur la maniere de tracer les Plans en grand à la salle des gabaris, &c., dans le Chap. IX de l'excellent *Traité de Construction* de M. Chapman, Chevalier de l'Ordre de l'Épée, premier Constructeur des Armées Navales du Roi de Suede, traduit du Suédois par M. Vial du Clairbois, Ingénieur-Constructeur, & de l'Académie Royale de Marine. On chercheroit vainement ailleurs les secours qu'on peut tirer de cet Ouvrage.

avec une distance déterminée & constante pour rayon, on décrit des arcs comme *bl*, *ao*, *np*, &c., qui donnent la continuation des couples jusqu'à *lop*; & l'on exécute la même chose pour la proue.

PLANC. IV.

(84.) On mène ensuite la ligne *desgh* pour représenter le can supérieur de la préceinte du vibord; c'est-à-dire, pour désigner la ligne du plat-bord, ou le cordon (15.) On porte sur la Projection transversale, les hauteurs de cette ligne au-dessus de la quille; & par les points que ces hauteurs déterminent, on mène les horizontales *dq*, *er*, *fs*, & l'on fait la même chose pour la proue. On trace aussi, sur le Plan horizontal; la Projection de la même ligne *desgh*, qui terminera les largeurs que doit avoir le Navire en cet endroit, & l'on porte ces mêmes largeurs sur la Projection transversale, en *qd*, *re*, *sf*, &c., ce qui donne la ligne *def*, par les points de laquelle doivent passer les revers des couples. Pour tracer ces revers, on forme une tablette *tu*, telle qu'étant appliquée de façon qu'elle soit tangente à l'arc *bl*, elle passe par le point *f*, & que son extrémité supérieure *u* soit parallèle à la ligne *Cq*. On applique ensuite cette tablette, dans la même disposition, aux autres arcs, & aux points qui leur correspondent; elle sert ainsi de règle pour tracer tous les revers.

FIG. 14.

FIG. 15.

FIG. 16.

(85.) Pour la proue, on fait usage d'une autre tablette *xy*, qu'on applique au point *f*, de façon qu'elle soit tangente à l'arc, & l'on marque dessus le point *o*. Cette tablette étant appliquée de la même manière au couple *XXVII*, on marque le point *XXVII*; on divise ensuite la distance *o XXVII* suivant les ordonnées d'une courbe, ou suivant les divisions de la ligne *fh*: & en appliquant chaque point de la tablette au point correspondant de cette ligne, de façon qu'elle soit tangente à l'arc inférieur, on décrit, à son moyen, tous les autres revers.

(86.) Quelques Constructeurs emploient ce procédé pour décrire les revers de poupe; mais, dans plusieurs occasions, il est sujet à des inconvénients: car, pour faire convenir la tablette avec l'arc inférieur, il est nécessaire de lui donner un mouvement de rotation sur les points de la ligne *fed*; & quoique, par ce mouvement, la surface, ou le côté du Navire ne cesse pas de se conserver avec une courbure bien suivie, & que ses sections ne s'éloignent pas d'être des courbes continues & parfaites; cependant il y a des cas où les sections qui passent par les extrémités des couples, & sur la ligne *fd*, dégénèrent en des courbes en partie concaves, & en partie convexes, ce qui est absolument contraire aux idées reçues, & est très-préjudiciable pour clouer le bordage. Aussi les Constructeurs sont-ils obligés de faire corriger ces défauts avec l'érminette.

PLANC. IV.

Fig. 14.

Fig. 15.

Fig. 14.

Fig. 15.

Fig. 15.  
16.

PLANC. V

Fig. 19.

(87.) Ces Constructeurs ont encore coutume de commettre une autre erreur, en traçant la ligne  $bcF$ ; ils la tracent sans avoir égard à sa nature; ils lui donnent la courbure qui leur paroît la plus agréable à la vue. Nous prendrions ce parti, s'il n'en résulteroit aucun inconvénient; mais toutes les fois que l'angle  $izb$ , formé par la ligne  $io$ , menée du centre  $i$  au point  $o$ , dans lequel l'arc & le revers se touchent, & par la ligne  $bz$ , tangente de l'arc  $bcF$  dans le point  $b$ , toutes les fois, dis-je, que cet angle sera aigu, les arcs de quelqu'un des couples III, VI, &c., couperont l'arc  $bo$  du maître couple plus bas que le point  $o$ ; d'où il suit que le côté du Navire saillissant plus en dehors qu'au maître couple, il ne peut qu'être très-imparfait. C'est pour cette raison qu'on n'a pas tracé la courbe  $bcF$  avec cette douceur qu'on pouvoit lui donner. Un inconvénient semblable peut avoir lieu à la poupe; cela dépend de la grandeur & de la disposition qu'on donnera aux couples, & de la nature de la ligne  $banE$  qui peut être courbe & convexe vers le haut. Pour éviter cet inconvénient, on suivra la même règle que celle qu'on a donnée pour la proue.

(88.) Quand on trace les revers du couple XXVII, il est nécessaire d'avoir présent à l'esprit que la courbe  $vj$  doit se terminer avec douceur sur l'étrave dans le point  $j$ ; c'est-à-dire, sans qu'elle souffre aucune violence dans son contour; car, sans cette attention, on pourroit donner à ce couple une telle ouverture dans le point où il est coupé par cette courbe, que la courbe  $vj$  ne se terminât sur l'étrave qu'avec un coude considérable, ce qui seroit très-choquant.

(89.) Les Constructeurs Français tracent les Œuvres mortes, en suivant leur méthode générale de la division des lisses. Ils achevent le maître couple en continuant la verticale  $PA$  jusqu'à la hauteur donnée par la Projection longitudinale; & faisant  $AI = AK$ , qu'ils appellent la Rentrée des Œuvres mortes au maître couple\*, de la quantité qu'ils ont déterminé qu'elle devoit être, ils décrivent deux arcs de chaque côté, l'un convexe, comme  $PL$ ,  $PO$ , tangent en  $P$  à la ligne  $PA$ , & l'autre concave comme,  $LI$ ,  $OK$ , tangent au premier en  $L$  &  $O$ . Ils achevent de la même façon les couples 33 & XXVII; & tirant ensuite des lisses, comme  $LN$ ,  $IS$ ,  $TV$ ,  $OQ$ ,  $KR$ \*, ils les divi-

\* En Espagnol, *Recogimiento del portalon*, c'est-à-dire, Rentrée de l'échelle, parce que c'est souvent à cet endroit qu'on place les échelles pour monter dans le Navire.

\*\* La lisse  $RK$ ,  $IS$ , est ce qu'on appelle la lisse du vibord; celle  $LN$ ,  $OQ$ , s'appelle lisse intermédiaire; on pourroit l'appeler lisse de *Inflexion*, cela la distingueroit des lisses intermédiaires de l'œuvre vive. Les autres lisses supérieures à celle du vibord, s'appellent lisses des rabattues parce qu'on appelle *Rabattues* les élévations par degrés des Œuvres mortes du Vaisseau, en avant & en arrière.

sent par les triangles déjà construits, en les plaçant également sur ces triangles entre les couples 0, 33, & 0, XXVII; enfin, portant les points correspondants sur la Projection transversale, ils font passer des courbes par ces points jusqu'aux hauteurs indiquées par la Projection longitudinale, & les couples se trouvent entièrement achevés.

(90.) On peut également décrire les Œuvres mortes par notre méthode géométrique. Pour cela, on mènera, s'il est nécessaire, la seconde ligne du fort *EabcF*; mais on lui donnera un contour bien suivi, parce qu'ici il n'est pas nécessaire d'avoir la précaution que nous avons recommandée pour éviter l'erreur qu'on peut commettre dans la méthode Anglaise. On portera, sur la Projection transversale, les hauteurs de cette ligne au-dessus de la quille, en les plaçant sur les verticales tirées par tous les points des lignes *PGE*, *PHF*, attendu que les deux lignes du fort sont supposées avoir l'une & l'autre les largeurs que fournit la ligne *EGPHF*. Par ce procédé, les lignes *baE*, & *bcF* se trouveront déterminées, avec tous leurs points, dans la Projection transversale. Cela fait, on mène, par tous ces points, des lignes horizontales, comme *bi*, *ak*, *nm*, & on les coupe par une courbe *ikm*; & prenant pour centres les intersections qu'elles fournissent, & pour rayons leurs distances aux points *b*, *a*, *n*, &c., on décrit des arcs, comme *bl*, *ao*, *np*, &c., lesquels donnent la continuation des couples jusqu'à *lop*. On fait la même chose pour les couples de l'avant.

(91.) On tracera ensuite la ligne de plat-bord, ou le cordon *defh*, tant sur le Plan longitudinal que sur l'horizontal, & on prendra sur ces Plans les largeurs de poupe, qu'on portera sur le Plan transversal: par les points, ainsi déterminés, & avec des rayons qui aillent en diminuant suivant les ordonnées d'une courbe, on décrira des arcs de cercle, comme *pdu*, *oer*, *lf*; &c. tangents aux arcs *np*, *ao*, *bl*, ayant soin qu'ils rentrent toujours; & les hauteurs des extrémités supérieures de ces arcs seront les mêmes que leurs correspondantes sur le Plan longitudinal.

(92.) On pratiquera la même chose pour les couples de la proue; mais ayant soin que la concavité de l'arc *yh* soit telle que la courbe *lsj* du Plan horizontal se termine avec douceur sur l'étrave.

(93.) La théorie de cette méthode est fondée sur les principes que nous avons donnés ci-devant (65 & suiv.), en exposant la description des fonds, par conséquent nous pouvons nous dispenser de la répéter ici. Il est certain qu'en suivant cette méthode on évite tous les inconvénients qu'on rencontre dans la méthode Anglaise; & les côtés du Navire se décrivent avec toute la justesse qu'on peut désirer, tous les couples étant formés par des

PLANC. V.

FIG. 23.  
& 22.

PLANC. VI.

FIG. 27.

FIG. 29.

FIG. 28  
& 29.



arcs de cercle, qu'on décrit sans aucune difficulté; avantage qui n'a pas lieu dans la méthode Française.

## CHAPITRE VII

### *Des Ponts.*

(94.) **N**ous avons dit dans le *Chapitre* premier, qu'on à coutume d'établir dans l'intérieur du Vaisseau des séparations, ou planchers que les Marins appellent des *Ponts*; & que ces planchers servent comme d'arc-boutants pour soutenir les côtés du Navire contre l'effort que produit le poids, ou la violence des eaux, qui agissent sans cesse pour les pousser vers l'intérieur, & pour en conserver l'union que cet effort pourroit détruire. Nous avons dit encore que ces *Ponts*, étant distribués d'une manière convenable, servent pour placer l'artillerie, pour ferrer différents effets que le Navire doit contenir, & pour faire des logements aux équipages. Le nombre des *Ponts* est proportionné au corps du Navire; car plus celui-ci sera grand, plus l'espace qu'il est nécessaire d'étayer ou de fortifier sera considérable, & aura par conséquent besoin d'un plus grand nombre de pièces qui le lient & le fortifient; & plus aussi on a besoin de ménager de place, tant pour le logement des hommes, que pour distribuer convenablement l'artillerie que le Navire doit porter, & ferrer les effets qu'il est essentiel de mettre à l'abri, &c.

(95.) Les règles que les Constructeurs suivent généralement pour la disposition des *Ponts*, sont que la distance d'un Pont à l'autre soit pour le moins celle qui est nécessaire pour qu'on puisse aller & venir sur les inférieurs, sans être gêné, & qu'on puisse exécuter avec aisance le travail & les manœuvres qu'on doit y faire; que ces distances ne soient pas cependant tellement grandes qu'il en résulte une élévation démesurée pour les œuvres mortes, ou, comme disent les Marins, que le Vaisseau en devienne trop *enhuché*; car cela élèveroit beaucoup le centre de gravité, & en conséquence le Vaisseau manqueroit de stabilité. Dans les Vaisseaux de guerre, le premier, ou le principal Pont, sur lequel on place la plus grosse artillerie, s'établit de façon que les *Sabords* soient élevés à une hauteur raisonnable au-dessus de la surface de la mer, afin que l'eau, dans ses agitations régulières, ne s'introduise pas par lesdits sabords, & qu'on ne perde pas l'usage de l'artillerie. La pratique ordinaire est de donner



au premier Pont, dans le lieu du maître couple, une élévation au-dessus de la quille, entre les  $\frac{1}{4}$  & la moitié de la largeur du Navire. Cette détermination, au reste, dépend de l'espece de la Construction du Navire; car, comme nous l'avons déjà dit (8.), cela doit être proportionné au volume, attendu que la flottaison en dépend; par conséquent, le Pont sera plus élevé au-dessus des eaux, à proportion que le volume du Navire sera plus grand, quoique sa distance à la quille demeure constante.

(96.) Cela dépend encore beaucoup du jugement & de la prudence des Constructeurs, ou des Marins; parce que quelques-uns prétendent que dans les grands Vaisseaux il suffit que les sabords soient élevés de cinq pieds au-dessus de l'eau, tandis que d'autres ne se contentent pas d'avoir six de batterie, & en exigent même jusqu'à sept. Ce qu'il y a de certain, c'est que toutes les fois qu'on pourra donner au Vaisseau une batterie élevée, ou ce que les Marins appellent une *Belle Batterie* \*, sans préjudicier aux autres qualités, ce sera un très-grand avantage, parce qu'ordinairement la mer est agitée de maniere à s'élever au-dessus des sabords.

(97.) Enfin, de quelque forme que soit le Vaisseau, les Constructeurs suivent une regle générale pour la hauteur que doit avoir le premier Pont au-dessus de la quille; & cette regle leur a été ordinairement fournie par l'expérience, ou bien ils l'ont reçue de leurs maîtres. Ils suivent le plus souvent cette regle, sans avoir égard à ce qu'ils peuvent avoir ajouté au volume de la Carene du Navire, ou en avoir retranché, d'où il résulte que très-souvent les batteries ne se trouvent pas avoir la hauteur qu'ils se proposoient de leur donner. Cependant, les théories qu'on a publiées jusqu'ici, ont déjà donné assez de lumieres pour que les Constructeurs les plus habiles aient porté leur attention à cet objet important, & par-là ils ont beaucoup plus de certitude de réussir sur ce point.

(98.) Ayant établi sur le maître couple le point *b* par lequel doit passer le premier Pont, soit en donnant à ce point une élévation au-dessus de la quille, des  $\frac{1}{4}$ , ou de la moitié de la largeur, ou soit en lui donnant une hauteur moyenne entre les deux précédentes, comme des  $\frac{2}{3}$  de la même largeur, il paroît que sa situation devroit être déterminée dans toute sa longueur, en le mettant parallele à la superficie de l'eau; puisque les mêmes raisons subsistent pour qu'il en soit à égale distance dans toute sa longueur. Mais l'expérience a fait voir qu'il étoit nécessaire de l'arquer, ou de

FIG. 14

\* Les Espagnols appellent cela *Bateria desahogada*.

PLANC. IV.

l'élever davantage dans ses extrémités de poupe & de proue, en lui donnant ce que nous avons ci-devant exprimé (15.) par le mot *tonture*, afin que les eaux qui peuvent tomber sur le Pont puissent s'écouler vers le milieu, ou vers le maître couple où se trouvent ordinairement les dalots \*. On donne aussi cette tonture aux Ponts pour s'opposer qu'avec le temps ils ne prennent une courbure dans le sens contraire, par la disposition que les extrémités de poupe & de proue du Navire ont à s'abaisser, ce qui constitue ce que les Marins appellent *Arquer*; accident qui est inévitable dans les grands Vaisseaux, comme nous l'expliquerons par la suite;

(99.) La tonture, ou le plus grand relevement qu'il est d'usage de donner au Pont vers la poupe, est depuis  $\frac{1}{4}$  jusqu'à  $\frac{1}{2}$  de la longueur du Vaisseau; on se règle dans cette mesure sur le plus ou le moins de capacité qu'on donne aux couples de poupe, à l'égard de ceux de la proue: car il est bien certain que l'assiette du Vaisseau, ou sa situation lorsqu'il flotte sur l'eau, dépend de cette relation: en augmentant le volume de la poupe, il n'est pas nécessaire de donner une si grande tonture; c'est le contraire si on le diminue. Les Constructeurs ont d'avance toutes leurs mesures déterminées, d'après ce que la pratique leur a pu apprendre dans la Construction des Navires qu'ils ont déjà faits; & ils n'ont pas d'autre guide. Lorsque les altérations qu'ils font subir au corps du Navire sont petites, la différence qui en peut résulter pour la tonture des Ponts, devient insensible; mais il y a beaucoup de cas dans lesquels la différence a été très-notable. Cependant, il leur reste la ressource que la disposition du chargement corrigera les défauts qu'ils n'auroient pas prevenus par l'étude préliminaire du plan du Vaisseau: car en mettant plus de poids dans la partie la plus volumineuse, on parvient à donner au Vaisseau l'assiette qu'on s'étoit proposée. Cette ressource a cependant un grand inconvénient; il n'est pas possible, par exemple, de faire baisser la proue en faisant passer des poids de la poupe à la proue, sans que la poupe ne s'élève; & par conséquent, sans que le Navire ne soit plus exposé à s'arquer, comme nous le ferons voir dans la suite.

FIG. 14.

(100.) Les Constructeurs marquent donc le point *A* plus élevé au-dessus de la quille que le point *b* de la quantité que leur pratique leur a enseignée, soit de  $\frac{1}{4}$ , de  $\frac{1}{2}$ , ou de toute autre partie

\* Cet avantage ne peut subsister que dans les Ports; car à la mer le tangage continuel du Vaisseau détruit entièrement l'effet de la tonture. L'avant du Vaisseau se trouve tantôt plus haut, & tantôt plus bas que le milieu, & les eaux, qui sont sur le Pont, suivent ce mouvement, & ne peuvent se rassembler au milieu pour s'évacuer promptement par les dalots.

de la longueur du Vaisseau, moyenne entre ces deux : & par les mêmes principes ils marquent à la proue un autre point dont l'élévation au-dessus de la quille surpasse celle du point *b* de  $\frac{1}{2}$  de la longueur, tout au plus. Faisant ensuite passer une courbe *Nbi*, par ces trois points, cette courbe marquera la situation du premier Pont dans toute sa longueur.

(101.) Non-seulement on donne à ce Pont la tonture, ou l'arc que nous avons déterminé dans le sens de sa longueur, on lui donne aussi de la courbure dans le sens de sa largeur, c'est-à-dire, suivant ses sections transversales, ou perpendiculaires à la quille, en l'abaissant sur les côtés, & le laissant plus élevé dans le milieu; cette disposition empêche les eaux d'y séjourner, en leur donnant un écoulement vers les côtés où se trouvent les dalots. Cette courbure, que les Constructeurs & les Marins appellent le *Bouge des Baux*, parce qu'ils donnent le nom de *Baux* aux solivaux, sur lesquels les bordages des Ponts sont cloués, doit être proportionnée à la longueur des baux, ou à la largeur des Ponts dans chaque point de leur longueur, afin que le talus, ou la pente qui est nécessaire soit uniforme; mais tous les Constructeurs ne sont pas d'accord sur la manière de déterminer cette courbure. Cependant, lorsqu'elle est la plus grande, ils ont coutume de donner au point du milieu une élévation de  $\frac{1}{4}$  de toute la longueur du bau au-dessus des points des côtés. Les Anglais font cette élévation moindre lorsque le Pont est couvert par un autre, & la font plus grande lorsqu'il est exposé à recevoir les coups de mer; en sorte que les Ponts supérieurs ont plus de bouge que les inférieurs.

(102.) Ayant marqué la place & la disposition du premier Pont qui est le principal, on marque celle du second & du troisième, qui sont au-dessus de lui, lorsque le Vaisseau est d'une capacité suffisante pour en avoir : ordinairement on les fait parallèles au premier, & distants entr'eux de 5, 6, 7, & même jusqu'à 7 pieds  $\frac{1}{2}$ , suivant la grandeur du Navire, & l'usage qu'on doit faire de l'espace compris entre les Ponts, que les Marins appellent *Entreponts*. Dans les plus grands Vaisseaux qui portent une grosse artillerie à leur première batterie, laquelle est composée de pièces de 36 ou de 24 liv. de balle, on donne 7 pieds  $\frac{1}{2}$  Anglais de hauteur à l'entrepont, y compris l'épaisseur des baux; cette hauteur étant suffisante pour la commodité de la manœuvre, & du service de l'artillerie. Dans les Vaisseaux plus petits, on diminue cette hauteur à proportion, mais on ne la réduit pas au-dessous de 6 pieds  $\frac{1}{2}$ , qui est la hauteur nécessaire toutes les fois qu'il y aura de l'artillerie entre les deux Ponts. Lorsqu'il ne devra point

y en avoir, la hauteur des entreponts pourra être moindre, & diminuer à proportion jusqu'à même se réduire à 5 pieds, qui est la moindre hauteur qu'on puisse donner pour que les hommes de l'équipage puissent y marcher en se baissant, & s'y tenir assis. On a coutume, particulièrement dans les grands Vaisseaux, de mettre un autre Pont au-dessous du premier, que l'on appelle *Plancher de la Cale*, ou *Faux-Pont* \*. Car, comme il reste une très-grande distance, ou une très-grande capacité depuis le premier Pont jusqu'à la quille, les côtés du Navire n'auroient aucun soutien dans tout cet espace.

(103.) Outre les Ponts dont nous venons de parler, on a coutume de construire un autre demi-Pont au-dessus de tous les autres, & qui s'étend depuis la poupe jusqu'au milieu du Vaisseau, c'est ce que les Marins appellent le *Gaillard d'arrière*. On en construit encore d'autres d'une moindre étendue; sçavoir: un au-dessus du gaillard d'arrière, & qui s'étend jusqu'à la moitié de sa longueur, qu'on nomme *Dunette*; & un autre en avant, & à la même hauteur que le premier, qu'on nomme *Gaillard d'avant*. Il ne se présente rien à remarquer au sujet de ces demi-Ponts, ces détails n'entrent pas dans notre plan, ainsi que nous l'avons déjà dit. Nous dirons seulement que le parallélisme des Ponts n'est pas observé par tous les Constructeurs: les Français donnent un peu plus de hauteur aux entreponts vers la poupe, & sont en général tous les entreponts plus élevés. Cette plus grande hauteur à la poupe a pour objet de faciliter le jeu de la *Barre du Gouvernail*, qui est la piece avec laquelle on l'assujettit dans une situation convenable, & avec laquelle on le fait mouvoir; mais il en résulte une plus grande tonture, ce qui est encore préjudiciable. La vérité est que les Constructeurs n'ont encore trouvé aucun moyen de placer cette barre, sans préjudicier aux pieces de bois qui assujettissent la poupe, particulièrement sans préjudicier à celle qu'on nomme *Barre d'Écuffon* \*\*, qui est placée au-dessus de l'extrémité de l'étambot. Les Anglais remédient à cet inconvénient en donnant une courbure à cette piece dans son milieu & vers le bas. Quant aux détails particuliers dans lesquels il convient d'entrer, & aux autres attentions qu'on doit avoir dans la Construction des Ponts, nous n'en parlerons point ici: nous renvoyons aux traités de pratique, tant parce que ces détails sont très-nombreux, que parce qu'ils n'entrent pas dans le plan que nous nous sommes proposé \*\*\*.

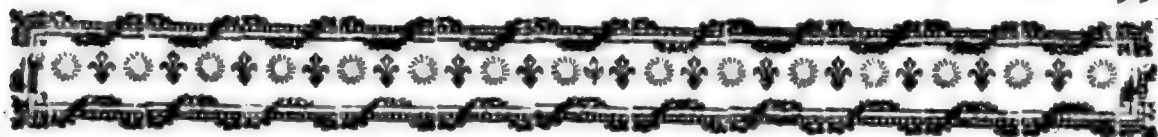
---

\* En Espagnol *Sollado*.

\*\* Les Espagnols l'appellent la *Cruz*, c'est-à-dire, la *Croix*.

\*\*\* Voyez l'*Architecture Navale* de M. Duhamel, l'*Essai Géométrique & Pratique sur l'Architecture Navale*, par M. Vial du Clairbois, & l'excellent Ouvrage de M. Chapman.





## LIVRE SECOND.

EXAMEN DU CORPS DU NAVIRE,  
de ses ceures , & des forces , résistances & moments  
qu'il éprouve.

## CHAPITRE PREMIER.

*De la flottaison du Navire , de sa ligne d'eau , de son poids  
total , & du poids de sa coque.*

( 104. ) **A**U moyen d'une pratique non interrompue pendant un grand nombre d'années , & par une tradition passée des uns aux autres , les Constructeurs savent à peu près quelle doit être la ligne d'eau dans laquelle le Vaisseau doit demeurer , & la disposition dans laquelle il doit s'établir , lorsqu'il flottera. Si , par beaucoup de tâtonnements & d'expériences , on étoit parvenu à trouver la disposition la plus avantageuse dans laquelle un Vaisseau pût flotter , il est évident qu'il n'y auroit aucune erreur à fixer la même disposition pour un autre Vaisseau absolument semblable , & qui seroit d'une grandeur & d'un poids égaux au premier. C'est par cette règle que les Constructeurs se sont conduits jusqu'à ces derniers temps , pour déterminer ce point important ; & en effet , si l'on ne varioit pas les dimensions , & si le poids des bois & des autres matériaux étoit toujours le même , il n'y a pas de doute que cette règle ne fût certaine , & il n'y auroit rien de mieux à faire que de la suivre ; mais , pour l'ordinaire , ces variations ont lieu , & on est même le plus souvent obligé de les introduire dans la pratique : ainsi l'état & la disposition qu'il convient de donner au Navire , deviennent par-là très-incertains.

( 105 ) Les Constructeurs qui ont quelque théorie , font usage des principes d'Hydrostatique , pour déterminer au moins le volume que doit occuper leur Vaisseau dans le fluide. Nous avons déjà démontré ( Tome I. 561. ) , que le volume qu'un corps doit occuper dans un fluide , pour que , flottant sur ce fluide , il demeure en repos , est



égal à un volume de ce même fluide , dont le poids est égal à celui du corps flottant. De cette proposition on infere conséquemment que, connoissant le poids de toutes les parties qui composent le Vaisseau & sa charge, comme bois, ferrures, agrès & apparaux, ancres, artillerie, vivres, équipages, &c., on pourra sçavoir combien il faut de pieds cubes d'eau de mer pour faire un poids égal à celui de la somme totale; c'est ce nombre de pieds cubiques que le Vaisseau doit avoir de submergés; c'est-à-dire, qu'il doit déplacer par sa partie submergée. Il n'est pas impossible de parvenir à connoître le poids total des Vaisseaux, ou d'un Vaisseau qu'on voudroit construire. Le calcul est un peu long & pénible, & , à moins d'une extrême attention, on est même exposé à commettre des erreurs; mais il n'est point difficile, & une fois vérifié, il l'est pour toujours.

(106.) Le calcul du volume de fluide que déplace le corps du Vaisseau par sa partie submergée n'a aucune difficulté pour un Géometre. On peut considérer tout ce corps divisé en prismes par des plans verticaux & horisontaux, & le volume de chacun étant déterminé par les regles ordinaires de la Géométrie, la somme de ces volumes donne le volume total du corps; duquel on peut ensuite ôter facilement la partie qui doit être submergée. L'unique chose à laquelle on doive avoir attention pour mettre dans cette pratique toute l'exactitude qui est nécessaire, est que les prismes soient petits, afin que leurs côtés extérieurs, qui font partie de la surface extérieure du Navire, soient sensiblement planes; car la facilité du calcul de leur volume exigeant qu'ils soient supposés tels, il faut qu'ils en approchent assez pour que les résultats soient exempts d'erreurs sensibles. Un simple coup-d'œil géométrique jetté sur cette opération en facilitera beaucoup la pratique.

PLANC. VII.

Soit *AMNOC* la Projection longitudinale du Vaisseau, & la droite *ABC* sa ligne d'eau, ou celle jusqu'à laquelle il doit à peu près se submerger. Soit divisé la hauteur *BO*, prise au maître couple, en un nombre quelconque de parties égales, par exemple, en cinq, ce qui est suffisant pour l'usage ordinaire; & par les points de division *B, E, H, K, N*, soit tiré les droites *DEF, GHI, JKL, MNO* parallèles à *ABC*, lesquelles représenteront autant de plans, ou sections horisontales, par lesquelles on suppose que le corps du Navire est divisé. Soit porté, sur la Projection transversale, tous les points dans lesquels ces plans coupent les couples, afin de faire passer par ces points la ligne courbe qui les représente; portant ensuite les points de la Projection transversale sur l'horizontale, & faisant passer par ces points les courbes *ABC, DEF, GHI, JKL, MNO*, ces

courbes termineront, & donneront la vraie représentation & les vraies dimensions de ces plans. Regardant maintenant les largeurs des couples 0, III, VI, &c., 0, 3, 6, &c., prises dans ces plans, comme autant d'ordonnées aux courbes; & se rappelant que l'aire comprise entre deux de ces ordonnées, est égale à la somme de celles-ci, multipliée par la moitié de leur distance\*, si nous faisons cette distance =  $d$ , nous aurons  $(0 + III)\frac{1}{2}d$  pour l'aire comprise entre les couples 0 & III;  $(III + VI)\frac{1}{2}d$  pour celle comprise entre les couples III & VI, & ainsi des autres: par conséquent l'aire, ou le plan compris entre les couples 0 & XXVII sera =  $(0 + III)\frac{1}{2}d + (III + VI)\frac{1}{2}d + (VI + IX)\frac{1}{2}d + (IX + XII)\frac{1}{2}d + (XII + XV)\frac{1}{2}d + (XV + XVIII)\frac{1}{2}d + (XVIII + XXI)\frac{1}{2}d + (XXI + XXIV)\frac{1}{2}d + (XXIV + XXVII)\frac{1}{2}d$ , & en réduisant =  $(\frac{1}{2}0 + III + VI + IX + XII + XV + XVIII + XXI + XXIV + \frac{1}{2}XXVII)d$ : d'où l'on voit que l'aire, ou la surface, du plan compris entre le maître couple, & le dernier couple de la proue, ou de la poupe, est égale à la somme des largeurs de tous les couples intermédiaires, plus la moitié des largeurs des couples extrêmes, multipliée par la distance commune entre les couples. Telle est aussi la règle qu'a donnée M. Bouguer dans son *Traité du Navire*. Pour avoir ensuite les aires entières de ces plans, il ne faut plus qu'ajouter à chacune des aires qu'on vient de déterminer, les espaces qui restent entre les couples extrêmes & l'étrave & l'étambot, ce qui se réduit à un petit triangle de chaque côté, dont la surface est égale au produit de la largeur du couple, par la moitié de sa distance au point où la courbe se joint à l'étrave, ou à l'étambot. Dans la courbe ABC, par exemple, le triangle de la proue est =  $XXVII.\frac{1}{2}(XXVII C)$ ; il en est de même des autres. On aura seulement attention de soustraire de chacune des aires l'espace compris entre les deux lignes parallèles qui représentent le maître couple, parce qu'on le prend double, en suivant la règle qu'on a donnée.

(107.) Ayant ainsi mesuré la surface des sections par lesquelles on a divisé le Plan longitudinal, il est question de trouver les solides, ou volumes qu'elles renferment. La règle pour les mesurer est analogue à celle qu'on a suivie pour les plans; car chacun de ces solides est égal à la somme des deux sections supérieures & inférieures, multipliée par la moitié de la distance qu'il y a entre elles. C'est ce qu'il est aisé de faire voir; car on peut supposer qu'il y a dans chaque prisme deux faces parallèles qui seront les deux sections horizontales. Supposons que ces deux sections sont deux rectangles, dont les côtés

---

\* Voyez le Cours de Mathématiques de M. Bezout, Seconde Partie, Art. 254.

sont  $a$  &  $e$ , &  $b$  &  $f$ ,  $b$  étant plus grand que  $a$ , &  $f$  plus grand que  $e$  : alors il est évident que la surface d'un rectangle intermédiaire entre les deux ci-dessus, & distant du plus petit  $ae$  de la quantité  $x$ , sera exprimée par  $(a + \frac{b-a}{d}x)(e + \frac{f-e}{d}x) = ae + \frac{a}{d}(f-e)x + \frac{e}{d}(b-a)x + \frac{x^2}{d^2}(f-e)(b-a)$ ; & que la différentielle du prisme sera  $= aedx + \frac{a}{d}(f-e)xdx + \frac{e}{d}(b-a)xdx + \frac{x^2dx}{d^2}(f-e)(b-a)$ ; quantité dont l'intégrale, en faisant  $x = d$ , est  $= aed + \frac{1}{2}ad(f-e) + \frac{1}{2}ed(b-a) + \frac{1}{3}d(f-e)(b-a) = \frac{1}{3}aed + \frac{1}{3}afd + \frac{1}{3}bed + \frac{1}{3}bfd = \frac{1}{3}ad(f+2e) + \frac{1}{3}bd(2f+e)$ . Supposons maintenant  $e=f$ , cette intégrale se réduit à  $\frac{1}{2}d(ae+bf)$ ; c'est le résultat sur lequel nous avons fondé notre calcul, ainsi que l'a fait M. Bouguer. La supposition de  $e=f$  ne renferme aucune erreur sensible, attendu que les longueurs des deux sections horizontales sont à très-peu près les mêmes. Le solide compris entre les deux sections  $ABC$ ,  $DEF$ , sera donc égal à  $(ABC+DEF)\frac{1}{2}d$ ,  $d$  exprimant maintenant la distance  $BE$  : pareillement le solide compris entre la section  $DEF$  & la section  $GHI$ , est égal à  $(DEF+GHI)\frac{1}{2}d$ , & ainsi des autres; donc la solidité, ou le volume de tout le Navire, sera  $= (ABC+DEF)\frac{1}{2}d + (DEF+GHI)\frac{1}{2}d + (GHI+JKL)\frac{1}{2}d + (JKL+MNO)\frac{1}{2}d + (MNO+Q)\frac{1}{2}d = \dots\dots\dots (\frac{1}{2}ABC+DEF+GHI+JKL+MNO+\frac{1}{2}Q)d$ ,  $Q$  exprimant la surface de la quille; de sorte que le volume total du Navire sera égal à la somme de toutes les sections intermédiaires, plus à la moitié des sections extrêmes, multipliée par la distance commune entre les sections. Il est nécessaire d'ajouter à ce résultat le volume du bordage, de la quille, de l'étrave, de l'étambot, du gouvernail, & du taillemur, & l'on aura le volume de toute la partie du Navire qu'on suppose submergée jusqu'à la ligne d'eau  $ABC$ .

(108.) Il faut remarquer que, dans la pratique, la quille n'est pas parallèle à la ligne  $MNO$ , ainsi qu'on l'a supposé dans la méthode de calcul qu'on vient d'exposer; mais, après avoir fait une

PLANE VII.  
FIG. A.

\* Car si  $ABFGHCDE$  représente le prisme dont il s'agit, ayant les deux faces  $ABFG$ ,  $CDEH$  horizontales, & les faces  $BDEF$ ,  $BDCA$  verticales. Si l'on abaisse dans ces dernières les perpendiculaires  $Fp$ ,  $Am$ , & si l'on conçoit le plan  $ahfg$  parallèle aux faces horizontales, il est évident qu'on aura  $Cm = CD - AB = b - a$ , &  $fo = ED - FB = f - e$ . Ceci posé, les triangles semblables  $ACm$ ,  $Aan$ , donnent  $Am : An :: Cm : an$ , ou  $d : x :: b - a : \frac{(b-a)x}{d}$ . Donc  $an = bn + an = BA + an = a + \frac{(b-a)x}{d}$ . On prouvera de même que  $fo = \frac{(f-e)x}{d}$ , &  $bf = e + \frac{(f-e)x}{d}$ . Donc, &c. compensation

compensation des différences en plus & en moins, qui se rencontrent, & en ayant fait un calcul rigoureux, les différences qui peuvent résulter de cette supposition se sont trouvées négligeables, & par conséquent on a suivi généralement la règle ci-dessus, & nous croyons qu'on peut s'en tenir là \*. L'exemple suivant fera connaître la manière dont il convient de procéder dans le calcul,

\* Il est bien vrai que cette supposition ne peut causer des différences bien considérables; cependant nous préférons de considérer les choses dans leur état naturel, & d'employer une méthode de calcul plus rigoureuse. Celle qu'on trouve dans le *Traité de Construction* de M. Chapman, a cet avantage, sans être moins expéditive pour la pratique.

La méthode que notre Auteur vient d'exposer, suppose que la portion de chaque ligne d'eau, comprise entre deux couples est une ligne droite, & qu'il en est de même de la portion de chaque couple comprise entre deux plans de flottaison. M. Chapman suppose, au contraire, ces espaces terminés par des lignes courbes, comme en effet ils le sont, & il leur suppose une courbure parabolique. Il est vrai qu'en multipliant le nombre des sections horizontales & verticales, l'erreur qui peut résulter de la supposition des lignes droites, devient insensible; mais les deux méthodes étant appliquées au même nombre de sections, celle de M. Chapman donnera plus d'exactitude. Comme cet article nous paroît assez important, nous allons développer la théorie de la méthode dont il est ici question.

*Trouver la surface d'un Plan terminé par une ligne courbe quelconque.*

Soit *abhn* le plan dont il s'agit, si l'on divise la ligne *an* en un certain nombre de parties égales (plus il y en aura, plus le calcul sera exact), & si, par les points de division, on lui élève des perpendiculaires *ab*, *cd*, *ef*, &c., lesquelles nous appellerons *a*, *b*, *c*, *d*, &c., chacun des espaces tels que *abdfc*, sera composé d'un trapèze *abfc*, & d'un segment *bdfr*. Cela posé, il est clair qu'en supposant la ligne *an*, divisée en un nombre suffisant de parties, on pourra regarder le segment *bdfr* comme appartenant à une courbe quelconque, & comme on a une expression simple du segment parabolique, il conviendra de le supposer de cette espèce; & alors *cd* sera un diamètre de la parabole (*Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Troisième Partie, Article 366.), & la corde *bf* sera une double ordonnée à ce diamètre. Nommant *n* l'intervalle constant *ac* entre les ordonnées, l'aire du trapèze *abfc* sera  $= (a+c)n$ . L'aire du segment parabolique *bdfr* est les deux tiers de celle du parallélogramme *bsfv* (*ibidem*, Quatrième Partie, Article 95.). Or l'aire de ce parallélogramme  $= by.fv$ ; &  $fv = dr = cd - cr = b - \frac{1}{2}(a+c)$ , (*ibidem*, Deuxième Partie, Article 148). Donc  $bsfv = (b - \frac{1}{2}(a+c))2n = (2b - a - c)n$ ; & par conséquent, le segment  $bdfr = (2b - a - c)\frac{1}{3}n$ . Ajoutant cette surface avec celle du trapèze, & réduisant, on aura l'aire de l'espace  $abdfc = (a + 4b + c)\frac{1}{3}n$ . On trouvera pareillement que l'espace  $efhki = (c + 4d + e)\frac{1}{3}n$ ; que l'espace  $ikmon = (e + 4f + g)\frac{1}{3}n$ , & ainsi de suite. Donc en rassemblant tous ces résultats, on aura l'aire de l'espace  $abhn = (a + 4b + 2c + 4d + 2e + 4f + g)\frac{1}{3}n$ .

Cette expression fait voir que pour avoir la surface de toutes les figures terminées par des lignes courbes, il faut diviser la ligne qu'on imagine traverser ces figures dans leur plus grande longueur, & que nous appellerons l'axe de la figure, en un nombre pair de parties égales (plus on en mettra, plus il y aura de précision); élever des perpendiculaires ou ordonnées à cet axe par chaque point de division, ce qui donnera un nombre impair d'ordonnées, dont on mesurera la grandeur sur une échelle décimale construite exprès. On prendra la première & la dernière ordonnée, telles qu'elles sont; on multipliera la deuxième par 4, & la troisième par 2; la quatrième par 4, & la cinquième par 2; la sixième par 4, & la septième par 2; & ainsi de suite jusqu'à l'avant-dernière, inclusivement: on ajoutera toutes ces quantités, & l'on en multipliera la somme par le tiers de la distance entre les ordonnées. On voit aisément comment il faut appliquer cela à la mesure de la surface des couples du Vaisseau, & à celle des plans de flottaison.

Si la courbe prenoit naissance sur l'axe, comme s'il s'agissoit d'avoir l'aire de l'espace *Aqp*, alors la première ordonnée qui est celle qui passe par le point *A* seroit  $= 0$ , & l'on multiplieroit l'ordonnée *a* par 4, l'ordonnée *b* par 2, l'ordonnée *c* par 4, & ainsi de suite: de sorte que l'espace *Aqp* seroit  $= (0 + 4a + 2b + 4c + 2d + 4e + 2f + 4g + h)\frac{1}{3}n$ .

*Application à la mesure de la solidité des corps terminés par des surfaces courbes.*

Soit le solide *SRV* formé par la révolution d'une courbe *SMV*, autour de l'axe *SH*; on demande

TOME II.

H

PLANC. VII.  
Projection  
longitudinale.

FIG. II.



pour éviter la confusion, & pour y porter toute la netteté dont il est susceptible.

la solidité d'une partie  $MVRP$  de ce solide, & celle du solide entier  $SRV$ . Ayant divisé la ligne  $QH$  en un certain nombre de parties égales, & ayant conduit par les points de division des plans, tels que  $LO$  perpendiculaires à l'axe  $SH$ , que nous appellerons  $m$ ; si l'on nomme  $a, b, c, \&c.$ , les diamètres  $RV, OL, PM, \&c.$ , des sections circulaires, & si l'on prolonge les lignes  $HV, NL, QM$ , de manière que les lignes  $HT, NG, QF$ , soient respectivement égales à l'aire des sections circulaires correspondantes (on regarde ici ces aires comme des nombres abstraits); & qu'on fasse passer la courbe  $TGF$ , il est évident que l'aire du plan  $FQHT$  exprimera la solidité du corps  $MPRV$ . Cela posé, si l'on nomme  $p$  la surface d'un cercle dont le diamètre est l'unité;  $pa^2, pb^2, pc^2, \&c.$ , seront les surfaces des sections faites par les plans  $RV, OL, PM$ : ainsi les ordonnées  $HT, NG, QF$ , étant respectivement égales aux quantités  $pa^2, pb^2, pc^2$ , on voit aisément que la formule qu'on vient de donner pour avoir la surface des plans, s'applique ici à la mesure de la solidité des corps; donnons-en quelques exemples.

Soit supposé  $HN=NQ$ , alors l'aire  $HTFQ$  sera  $= (FQ+4GN+TH)\frac{1}{3}NH$ , & par conséquent la solidité du corps  $MPRV=(c^2+4b^2+a^2)p\cdot\frac{1}{3}NH$ . Si  $HQ=SQ=\frac{1}{2}SH=\frac{1}{2}m$ ; alors le plan qui passe par  $S$  étant  $=0$ , la solidité de tout le corps  $SRV$  sera  $= (0+4c^2+a^2)p\cdot\frac{1}{3}HQ$ , ou  $=(4c^2+a^2)p\cdot\frac{1}{6}m$ .

Si la ligne génératrice  $SMV$  étoit droite, le solide seroit un cône, & alors  $RV=2PM$ , ou  $RV^2=4PM^2$ , ou  $a^2=4c^2$ ; ainsi la solidité de ce corps  $= 2a^2\cdot p\cdot\frac{1}{6}m=pa^2\cdot\frac{1}{3}m$ ; c'est le produit de la surface de la base par le tiers de sa hauteur, comme la Géométrie ordinaire le détermine. Si la courbe  $SMV$  étoit une parabole, le solide seroit un parabolôide; & (*ibid.* Troisième Partie, Art. 360.)  $RV^2:PM^2::SH:SQ$  ou  $::2:1$ . Donc  $RV^2=2PM^2$ , ou  $a^2=2c^2$ . Ainsi la solidité du parabolôide devient  $= 3a^2\cdot p\cdot\frac{1}{6}m=pa^2\cdot\frac{1}{2}m$ ; comme la géométrie le détermine (*ibid.* Quatrième Partie, Art. 105.). Si la courbe  $SMV$  est un quart de cercle, ou un quart d'ellipse, le solide sera une demi-sphère, ou un demi-ellipsoïde, & alors (*ibid.* Deuxième Partie, Art. 125, & Troisième Partie, Art. 295.)  $RV^2:PM^2::SH.SH:SQ(SH+HQ)$  ou  $::4:3$ . Donc  $4PM^2=3RV^2$ , ou  $4c^2=3a^2$ , ainsi la solidité de ces corps est  $= 4a^2\cdot p\cdot\frac{1}{6}m=pa^2\cdot\frac{2}{3}m$ , ainsi qu'il est démontré (*ibid.* Deuxième Partie, Art. 246, & Quatrième Partie, Art. 103.).

FIG. C.

On voit que notre formule est générale, & qu'elle s'applique même à la mesure des solides dont la courbe génératrice ne prend pas naissance sur l'axe. Soit le solide  $S'S''RV$ , dont la courbe génératrice  $S'MV$  ne prend pas son origine sur l'axe, il est clair qu'en conservant les dénominations précédentes, & nommant  $f$  le diamètre  $S'S'$  du plan extrême, la solidité de ce corps sera  $= (f^2+4c^2+a^2)p\cdot\frac{1}{6}m$ ; expression qui se change dans la précédente, si l'on suppose  $f=0$ . Si l'on suppose que la ligne génératrice  $S'MV$  est droite, & parallèle à l'axe  $SH$ , le corps sera un cylindre, toutes les sections  $pa^2, pc^2, pf^2$ , seront égales à la base, & la solidité de ce corps sera  $= 6a^2\cdot p\cdot\frac{1}{6}m=pa^2\cdot m$ ; c'est le produit de la base par la hauteur.

Si la ligne  $S'MV$ , étant droite, n'étoit pas parallèle à l'axe  $SH$ , le solide seroit un cône tronqué. Si elle étoit une parabole, ce seroit un tronc de parabolôide. Si c'étoit une portion de la circonférence d'un cercle ou d'une ellipse, ce seroit une portion de sphère, ou d'ellipsoïde comprise entre deux plans parallèles, &c. &c. On voit que dans tous ces cas la formule de la solidité doit contenir trois termes, & qu'on ne peut la réduire à deux qu'en regardant le premier terme comme égal à la somme des deux premiers; c'est ainsi que M. Chapman l'a fait, en supposant  $4c^2=5a^2$ , ce qui ne peut jamais être; mais il entend tacitement par l'expression  $4c^2$ , la somme  $f^2+4c^2$ , qui, pour le cylindre, est effectivement  $= 5a^2$ . On voit que ce procédé est fort indirect, & contraire à l'esprit de la méthode.

#### Application de ces principes à la mesure du déplacement du Vaisseau.

On divisera la partie submergée par des plans horizontaux & verticaux, comme il est prescrit, Art. 106., en observant de mettre les plans horizontaux parallèles au plan de flottaison, & non parallèles à la quille, afin de se conformer davantage à l'état des choses. On observera aussi que le nombre des parties soit pair, ou que le nombre des plans soit impair. On mesurera, par la méthode précédente, la surface de chaque couple, ou de chaque section verticale.

Si, comme dans l'exemple que notre Auteur rapporte, on conçoit cinq plans horizontaux, il y aura dans la partie submergée de chaque couple cinq ordonnées, on prendra la première, & la dernière en entier, on multipliera la deuxième par 4, la troisième par 2, & la quatrième par 4; &



# DE LA FLOTTAISON DU NAVIRE ET DE SON POIDS. 61

**CALCUL du Volume de fluide que deplace un Vaisseau de 42 pieds Anglais de largeur.**

Largeurs & demi-largeurs des couples sur chaque demi-plan de flottaison.

COUPLES de Poupe.	Plans de flottaison de Poupe.					COUPLES de Proue.	Plans de flottaison de Proue.				
	1 <sup>er</sup> .	2 <sup>e</sup> .	3 <sup>e</sup> .	4 <sup>e</sup> .	5 <sup>e</sup> .		1 <sup>er</sup> .	2 <sup>e</sup> .	3 <sup>e</sup> .	4 <sup>e</sup> .	5 <sup>e</sup> .
	P. p	P. p	P. p	P. p	P. p		P. p	P. p	P. p	P. p	P. p
0	10. 6	10. 5	9. 11	9. 0	7. 4	0	10. 6	10. 5	9. 11	9. 0	5. 4
3	20. 11	20. 10	19. 10	17. 11	14. 8	III	20. 11	20. 10	19. 11	17. 11	14. 7
6	20. 10	20. 8	19. 8	17. 8	14. 2	VI	20. 11	20. 8	19. 7	17. 6	13. 8
9	20. 8	20. 5	19. 4	17. 1	13. 4	IX	20. 10	20. 8	19. 2	16. 9	12. 4
12	20. 5	20. 1	18. 10	16. 4	12. 0	XII	20. 5	20. 4	18. 6	15. 10	10. 2
15	20. 1	19. 8	18. 2	15. 4	10. 1	XV	20. 4	19. 8	17. 7	14. 5	7. 7
18	19. 8	18. 11	17. 3	13. 9	7. 5	XVIII	19. 3	18. 1	15. 9	11. 6	4. 10
21	19. 2	18. 1	15. 7	11. 1	5. 2	XXI	17. 0	15. 3	11. 10	7. 2	1. 1
24	18. 1	16. 7	13. 4	8. 0	3. 8	XXIV	12. 8	9. 6	2. 10	1. 0	
27	16. 5	14. 2	9. 8	5. 5	2. 6	XXVII	2. 5	1. 0			
30	13. 10	10. 2	5. 10	3. 0	1. 4						
33	4. 5	2. 3	1. 0	0. 5	0. 2						
Somme des larg.	205. 0	192. 3	168. 5	135. 0	91. 10	Somme des larg.	165. 7	156. 5	135. 1	111. 1	71. 7
Distances entre les couples.	7. 2	7. 2	7. 2	7. 2	7. 2	Distances entre les couples.	7. 2	7. 2	7. 2	7. 2	7. 2
Produits	1435	1344	1176	945	637	Produits	1155	1092	945	777	497
Aire des Triang. extrêmes	34	32	28	22	15	Aire des Triang. extrêmes	28	26	23	19	12
$\frac{1}{2}$ Aire des plans de flott. de poupe.	0	2	3	0	6	$\frac{1}{2}$ Aire des plans de flott. de proue.	4	3	0	0	4
	18	9	4	2	1		6	2	16	2	2
Demi-aire des plans de flottaison de poupe.	1487	1387	1211	969	659		1193	1123	984	798	515
Demi-aire des Plans de flottaison de l'avant à l'arrière.	2680	2510	2195	1767	1174		1487	1387	1211	969	659
Espace occupé par le maître couple sur chaque plan de flottaison	24	24	23	21	17						
Véritables demi-Aires.	2656	2486	2172	1746	1157						
Multipliez par	2	2	2	2	2						
Aires totales des plans de flottaison	5312	4972	4344	3492	2314						
Demi-Aire du premier Plan de flottaison.	2656					Volume submergé de la Coque.	62573				
Aire du deuxième.	4972					des Bordages.	2800				
Aire du troisième.	4344					de la Quille.	400				
Aire du quatrième.	3492					de l'Etrave.	72				
Aire du cinquième.	2314					de l'Etambot.	63				
Aire de la Quille.	100					du Taille-mer.	72				
Somme.	17878					du Gouvernail.	84				
Distance entre les plans de flottaison	3 $\frac{1}{2}$					Volume total du Vaisseau.	66064				
Produits.	53634										
	8939										
Volume submergé de la Coque	62573										

(109.) Ayant ainsi trouvé le nombre des pieds cubiques que la partie submergée du Vaisseau doit déplacer, on le multipliera par 1019 $\frac{1}{2}$ , qui sont le nombre d'onces *Castillanes* que pèse chaque pied cubique d'eau de mer (a); le produit exprimera le poids total que doit avoir le Vaisseau tout armé, approvisionné & équipé, pour qu'il s'enfonce dans le fluide jusqu'à la ligne d'eau *ABC* \*.

On multipliera la somme de toutes ces quantités par le tiers de la distance d'un plan horizontal à l'autre; après quoi, il n'y aura plus qu'à ajouter à ce produit l'aire de l'espace triangulaire compris entre le dernier plan de flottaison & la quille.

Ayant trouvé la surface de chaque couple, on prendra celle des couples extrêmes en entier; on multipliera le deuxième par 4; le troisième par 2; le quatrième par 4; le cinquième par 2, &c., jusqu'à l'avant-dernier, inclusivement; on prendra la somme de tous ces produits, & des deux couples extrêmes qu'on multipliera par le tiers de la distance d'un couple à l'autre, le produit sera le volume de la partie comprise entre les couples extrêmes; ainsi il ne s'agira plus que d'y ajouter le volume des parties comprises entre le couple le plus en avant & l'étrave, & entre le couple le plus en arrière & l'étambot, la somme sera le volume total déplacé, non compris le bordage, l'étrave, l'étambot, & la quille, qu'on y joindra, comme on le voit dans l'exemple précédent.

Comme les deux moitiés du Navire séparées par le plan vertical qui coïncide avec la quille sont égales & semblables, on ne fait le calcul que pour une des moitiés, & l'on double ensuite le résultat; ainsi on ne calcule ordinairement que l'aire de chaque demi-couple. On peut aussi calculer d'abord le volume de la partie de la proue jusqu'au maître couple, ensuite celui de la partie de la poupe depuis le maître couple jusqu'à l'étambot, & la réunion de ces deux parties donne le volume total. La raison de ce précepte, est qu'il peut souvent être utile d'avoir le volume de ces deux parties séparément. Il est bon de construire les plans avec des échelles décimales, où le pied soit divisé en cent parties; les calculs seront par-là plus faciles & plus exacts que si on les faisoit seulement en pieds & pouces comme est celui que *D. Georges Juan* donne pour exemple.

(a) J'ai trouvé, par mes propres expériences faite au *Callao*, que le poids d'un pied cubique d'eau de mer, mesure de France, exprimé en livres *Castillanes*, est de 77 livres  $\frac{1}{2}$ . Le pied Français est au pied Anglais, comme 16 est à 15 [1], & leurs cubes sont comme 4096 est à 3375: donc faisant la proportion 4096 : 3375 :: 77  $\frac{1}{2}$  : 63  $\frac{287}{96}$ , on trouvera que le pied cubique Anglais d'eau de mer pèsera 63 livres 12 onces  $\frac{2736}{96}$  *Castillanes*.

On trouve dans les *Leçons de Physique de Cotes*, que le poids d'un pied cubique Anglais d'eau de mer est de 1030 onces *Averdupois*, ou de 64 livres  $\frac{1}{2}$ .

La livre *Castillane* sera donc à la livre *Averdupois* comme 10072 est à 10000, ou, à fort peu près, comme 140 est à 139.

La livre *Averdupois* est à celle de *Paris*, suivant le même *Cotes*, comme 63 est à 68, ou, à peu près, comme 139 est à 150: donc la livre *Castillane* est à celle de *Paris*, comme 14 est à 15, à fort peu près. Au moyen de ces rapports connus, on pourra convertir en livres Françaises ou Anglaises, les mesures qu'on donnera en livres *Castillanes*.

Le poids d'un pied cubique Français d'eau de mer, exprimé en livres Françaises, sera, par conséquent, de 72 livres 3 onces, ou de 1155 onces [2].

\* Le calcul dont on vient de détailler la théorie & la pratique, nous conduit naturellement à

[1] Le vrai rapport a été donné, *Tome I, Article 51. Note.*

[2] Ce rapport nous paroît assez exact, quoique la plupart des Constructeurs Français supposent avec *M. Bouguer* le poids du pied cubique d'eau de mer, seulement de 71 livres. Mais il y en a qui le font de 74, & d'autres seulement de 71 livres 6 onces. C'est à peu près ce dernier rapport qu'on trouve dans l'*Architecture Navale* de *M. du Hamel*, Préface, page XXXIX.

(110.) Si le poids du Navire étoit de quelque chose plus grand, ou plus petit que celui que nous venons de trouver, & si on vou-

parler de la Construction des *Tables* ou des *Echelles des solidités*, ou des pesanteurs correspondantes aux différentes parties de la carene qu'on peut concevoir submergées, soit par le poids du Navire, de ses agrès, &c., soit par celui de sa charge; & à parler en même temps du *Jaugeage* des Navires. Comme ces articles sont très-importants, nous allons entrer dans quelque détail à leur sujet.

Ayant déterminé le volume submergé du Vaisseau, lorsqu'il est calé jusqu'à la ligne d'eau dans laquelle il doit naviguer, & en ayant conclu son poids total, tout équipé, approvisionné & chargé, il est clair qu'on peut faire le même calcul, & en tirer des conséquences semblables, en supposant le Vaisseau calé dans tout autre ligne d'eau. Si, par exemple, on détermine le déplacement lorsque le Vaisseau est leger, c'est-à-dire, lorsqu'il a seulement ses agrès, apparaux; & qu'on le retranche du déplacement, le Vaisseau étant calé jusqu'à la ligne d'eau de navigation, le reste exprimera le volume de fluide que la charge fait déplacer, & on en conclura de la même manière que ci-dessus, le poids de la charge que le Navire doit porter pour être calé jusqu'à la ligne d'eau de navigation.

Il est donc évident qu'on peut déterminer, par un calcul semblable, le poids des différentes parties de la charge qui correspondent à la submersion des différentes tranches de la carene, & en former des tables qui marqueront la charge qui correspond à chaque pied de tirant d'eau, & même à chaque pouce, si on le juge nécessaire. On pourroit aussi en construire qui marqueroient ce qu'il faut ajouter à la charge pour faire caler le Navire jusqu'à la ligne d'eau de navigation. Ceci est trop simple pour que nous nous y arrétions davantage; passons à la construction des *Echelles des solidités*, que les Constructeurs préféreront sans doute aux *Tables*; ce qui servira encore de développement à ce que nous venons de dire.

On calculera, 1°. la solidité de la tranche comprise entre le premier plan de flottaison & le deuxième; c'est-à-dire, entre *AC* & *DF*, on la multipliera par 72 livres 3 onces, (nous supposons ici que les mesures sont prises avec le pied Français) on divisera le produit par 2000, & l'on aura au quotient le nombre des tonneaux qui correspond à la première tranche [1]; on trouvera dans l'exemple de l'Auteur 337,4 tonneaux.

2°. On calculera de même la solidité des tranches comprises entre le premier plan de flottaison & le troisième, c'est-à-dire, entre *AC* & *GI*, & on en conclura le nombre de tonneaux correspondant à ces deux tranches. On trouvera 1045,0 tonneaux.

3°. On calculera également la solidité des tranches comprises entre le premier & le quatrième plan de flottaison, ou entre *AC* & *JL*, & on en conclura encore le nombre de tonneaux correspondant, qu'on trouvera de 1466,6 tonneaux.

4°. Par un calcul semblable, on déterminera la solidité des tranches comprises entre le premier & le cinquième plan, entre le premier & le sixième, &c.; & enfin entre le premier & la quille, ce qui donnera le déplacement total, & on en conclura toujours le nombre de tonneaux correspondants. On trouvera, pour les deux dernières tranches de notre exemple, 1783,4 & 1931,0; ajoutant douze tonneaux à ce dernier, à cause de la quille, on aura le déplacement total = 1943,0 tonneaux.

On remarquera que dans chaque calcul il faut, comme nous l'avons fait, tenir compte du volume du bordage & des parties de l'étambot & de l'étrave qui répondent aux différentes tranches; attendu qu'il s'agit d'avoir les volumes extérieurs; & qu'il faut aussi ajouter le volume de la quille au dernier résultat pour avoir le déplacement total.

5°. Ces opérations faites, on tirera une ligne horizontale *RS*, à l'une des extrémités de laquelle on élèvera une perpendiculaire ou verticale *AT*. On construira une échelle de dixme quelconque, sur la ligne horizontale, comme on le voit sur la figure, ce sera l'*Echelle des tonneaux*; & sur la verticale on formera pareillement une échelle aussi à volonté, divisée en pieds & parties de pieds, ce sera l'*Echelle des tirants d'eau*.

6°. On prendra sur l'échelle des tirants d'eau, à partir du point *R*, le nombre de pieds qui correspond à la distance de chaque plan de flottaison, au plan de flottaison supérieur, qui sont 3, 5;

[1] Lorsqu'on n'a pas besoin d'une grande précision, on peut diviser le nombre des pieds cubiques par 18, le quotient exprimera à peu près les tonneaux, parce que 18 pieds cubiques d'eau de mer sont à peu près le poids d'un tonneau. Si l'on avoit mesuré le tout au pied Anglais, il faudroit diviser par 34, pour réduire le résultat en tonneaux de France: c'est ce que nous avons fait pour réduire l'exemple de l'Auteur.

loit ſçavoir quelle ſeroit ſa véritable ligne d'eau avec ce même poids, il n'y auroit qu'à convertir l'excès, ou la différence d'un poids à l'autre.

7, 0; 10, 5; 14, 0; & 19, 5 pieds, & on marquera les points corrépondants *a, b, c, d, e*.

7°. On prendra enfuite ſur l'échelle des tonneaux, à partir du point *R*, les nombres de tonneaux qu'on a trouvés répondre aux tranches comprises entre les différents plans de flottaiſon; c'eſt-à-dire, dans la ſuppoſition préſente, qu'on prendra 537, 4; 1045, 0; 1466, 6; 1783, 4; 1943, 0 tonneaux, & on marquera les points corrépondants *f, g, h, i, k*.

8°. Par les points *a, b, c*, &c. de l'échelle des tirants d'eau, on tracera au crayon des lignes horizontales, & par les points *f, g, h*, &c. de l'échelle des tonneaux, on tracera des verticales; & ayant marqué les interſections reſpectives de ces lignes, chacune avec ſa corrépondante, on joindra ces dernières par une ligne courbe *Rlmnop*, & l'Echelle des ſolidités ſera achevée. En voici l'uſage.

Suppoſons que le Navire n'étant pas calé juſqu'à ſa ligne d'eau de Navigation, on veuille ſçavoir ce qui lui manque de tonneaux pour compléter ſa charge. On observera combien il faut que le Navire cale de pieds en avant & en arrière pour être entièrement chargé; je ſuppoſe qu'il doit caler de 4 pieds 8 pouces en avant, & de 5 pieds 4 pouces en arrière; on ajoutera ces deux nombres enſemble, ce qui donnera 10 pieds, dont on prendra la moitié 5 pieds, laquelle marquera, à très-peu près, la quantité dont le Navire doit caler aux environs du maître couple. On prendra ces 5 pieds ſur l'échelle des tirants d'eau, & par le point *y* qui répond à ce nombre, on menera une horizontale qui rencontrera la courbe dans le point *γ*, & par ce point on menera la verticale *vx*, qui indiquera ſur l'échelle des tonneaux, ce qu'il faut ajouter à la charge actuelle du Navire pour qu'il ſoit calé juſqu'à ſa ligne d'eau de navigation. On trouvera dans la ſuppoſition préſente qu'il faut ajouter 771, 5 tonneaux.

On pourra, pour la généralité des uſages, faire une double échelle des tirants d'eau, l'une dont le zéro ſoit en *R* au plan de flottaiſon ſupérieur, c'eſt celle dont nous venons de parler; & l'autre dont le zéro ſoit à la quille, & qui marquera, par conſéquent, les tirants d'eau abſolus, pris au maître couple, tandis que l'autre marque ce dont le Navire doit ſ'enfoncer dans le fluide pour être calé juſqu'à ſa ligne d'eau de navigation. On pourra pareillement faire une double échelle des tonneaux, l'une dont le zéro ſoit en *R*, qui marquera le nombre des tonneaux qu'il faut ajouter à la charge pour que le Navire ſoit calé juſqu'à ſa ligne d'eau de navigation: ainſi le nombre extrême de cette échelle marquera le poids abſolu de la charge & du Navire, avec ſes agrès & appareils. L'autre échelle auroit ſon zéro au point qui répond au tirant d'eau lorſque le Navire eſt lege, qu'il eſt gréé, équipé, &c., mais ſans être chargé. Les chiffres de cette deuxième échelle iroient en croiſſant, en allant vers la droite, & en allant vers la gauche; ceux de la gauche, c'eſt-à-dire, ceux qui iroient en croiſſant vers le point *R*, marqueroient le poids abſolu de la charge qui répond à chaque tirant d'eau, & ceux de la droite marqueroient les péſanteurs des différentes parties de la carene, des agrès, équipages, &c., & le chiffre de l'extrémité marqueroit le poids de tous ces articles réunis. On pourroit auſſi ſe borner à la première échelle, & placer deſus le zéro de la ſeconde; parce qu'avec un compas on trouveroit toujours aiſément les valeurs des parties dont on a beſoin. On a pris ce parti dans la figure, quant à l'échelle des tonneaux, &c. On voit aiſément qu'on pourroit encore diſtinguer ſur ces échelles le poids particulier de la mâture, des agrès, de la voilure, de la coque; tout ceci eſt trop ſimple pour que nous y iſſitions davantage; nous observerons ſeulement qu'il ſeroit auſſi commode qu'eſſentiel, que les Conſtructeurs donnaſſent aux Armateurs & Capitaines, une ſemblable échelle pour les Navires qu'ils conſtruifent. Lorſque ce travail eſt fait avec ſoin, & que l'échelle eſt d'une grandeur ſuffiſante, on peut à peine ſe tromper de 2 tonneaux pour le plus grand Navire. On pourroit auſſi y joindre parallèlement à l'échelle des tonneaux, celle des Tons Anglais, Leſtes Suédois, &c., & à côté de l'échelle des tirants d'eau, les pieds corrépondants des différentes Nations, où les Vaiſſeaux peuvent aller charger, ou décharger; mais, pour éviter la conſuſion, nous penſons qu'il ſeroit mieux d'avoir les rapports des différentes meſures, & des différents pieds, conſignés dans des tables. On en trouvera pour les principales Puifſances Maritimes de l'Europe, dans les Additions de cet Ouvrage. Nous le répétons, ces échelles ſeroient de ſa plus grande utilité & commodité, on pourroit à leur moyen trouver tout d'un coup, & preſque à la ſeule inſpection, ce qui reſte encore à charger, ce qu'on peut avoir déchargé, ce qui reſte à bord, de combien un certain nombre de tonneaux peut faire caler le Navire; & une ſoule d'autres particularités qui intéreſſent directement la Conſtruction, la Marine & le Commerce. Les Conſ-



en pieds cubiques de volume , ce qu'on obtiendra aisément en divisant cette différence par  $1019 \frac{1}{2}$ , qui sont le nombre des onces que pese

tructeurs pourroient mettre sur le même plan les échelles des solidités de tous les Navires qu'ils construissent , & terminer les courbes qui conviennent à chacun , par une autre courbe. On voit l'effet que produiroit cet assemblage marqué par les courbes  $RO, RP, RQ, \& Rp$ , & la ligne terminatrice est  $OPQp$ ; ils écriroient le nom de chaque Navire à l'extrémité inférieure de sa courbe correspondante, ou bien ils les désigneroient par un numéro qui marqueroit l'ordre de leur construction. En voilà assez sur ce point, passons au *Jaugeage*.

On peut se proposer deux questions sur la capacité des Vaisseaux, la première a pour objet de déterminer le poids que le Vaisseau peut porter pour être chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation, & la deuxième de déterminer ce qu'il peut *lôger* de pieds cubiques de marchandises dans la cale, & les autres endroits propres à en recevoir. La solution de ces deux questions intéresse, au plus haut degré, la Marine & le Commerce; mais la première est d'une utilité beaucoup plus générale: car la connoissance de la capacité de la cale ne peut être d'une grande utilité, sans celle du port du Navire, & on ne peut gueres déterminer l'une des deux quantités par l'autre; attendu que très-souvent le Navire est tout-à-fait chargé sans que la cale soit remplie, & aussi très-souvent tous les espaces de la cale sont remplis sans que le Navire ait une charge suffisante.

C'est aussi la solution de la première question qui constitue proprement le *Jaugeage*. Car on entend assez généralement par ce mot, la manière de faire les opérations nécessaires pour trouver la charge que le Navire peut porter pour pouvoir naviguer sans danger: ainsi en France ces opérations ont pour but de faire connoître le nombre de tonneaux de 2000 livres chacun que le Navire peut porter. D'après ce qui a été dit au commencement de cette note, on voit qu'il ne s'agit que de mesurer en pieds cubiques le volume de la partie de la carene que la charge fait plonger dans la mer, de la multiplier par 72 livres 3 onces, & de diviser le produit par 2000, le quotient exprimera le nombre des tonneaux qui composent la charge. Lorsqu'on a le plan du Vaisseau, cette opération n'a aucune difficulté; mais lorsqu'on est privé de ce secours, on est obligé de prendre les mesures sur le Vaisseau même, ce qui est plus long & moins exact; souvent même ce travail présente des difficultés insurmontables lorsque le Navire est chargé. On voit donc, de plus en plus, la nécessité d'avoir le plan des Vaisseaux (18 Note.); & les échelles de solidités, faites par le Constructeur, exempteroient de tout travail à cet égard.

Le volume de la partie de la carene que la charge fait plonger dans la mer, peut se déterminer, soit en cherchant, comme nous l'avons dit, le déplacement du Navire lorsqu'il est leger, & son déplacement lorsqu'il est chargé, & en prenant la différence de ces deux quantités: ou bien, on peut chercher seulement le volume de cette partie, en la divisant en tranches, comme il a été dit (106.). Cependant, pour la pratique, il suffira de mesurer la surface du plan de flottaison, le Navire étant leger, celle du plan de flottaison, le Navire étant chargé, & de multiplier la moitié de la somme de ces deux surfaces par la quantité dont le Navire doit caler au maître couple, par l'effet de sa charge. Pour trouver cette dernière quantité lorsqu'on n'a pas le plan du Navire, on relève les tirants d'eau de l'avant & de l'arrière, le Navire étant leger; on fait la même chose, le Navire étant chargé; d'où l'on conclut la quantité dont chaque extrémité du Navire doit caler par l'effet de sa charge. Ensuite, on ajoute ensemble ces deux quantités, & la moitié de leur somme marque l'enfoncement que produit la charge dans les environs du maître couple. Dans la vue d'abrèger ce calcul, on peut même se contenter de mesurer la surface du plan de flottaison qui tient le milieu entre le plan supérieur & l'inférieur, & la multiplier par l'enfoncement que produit la charge au maître couple: car la surface de ce plan intermédiaire est à peu près la moitié de la somme de celles des plans supérieur & inférieur.

C'est à ces opérations que se réduit le jaugeage, lorsqu'on a pour objet de trouver la quantité pesante que le Navire peut porter: mais comme ce travail est d'un usage journalier, & qu'il est le plus souvent confié à des hommes qui n'ont pas les plus légères connoissances des Mathématiques, on a cherché différens moyens pour simplifier le calcul, & le rendre à la portée du commun des Jaugeurs. Voici une règle qui nous paroît fort simple, & on pourra y avoir recours lorsqu'on n'aura pas besoin d'une extrême précision, ou lorsqu'on n'aura pas la commodité de faire autrement. 1°. On déterminera, comme ci-dessus, la quantité de pieds dont le Navire doit plonger par l'effet de sa charge. 2°. La longueur du Navire droit vis-à-vis la



chaque pied cubique (109, *Note.*) : divisant ensuite le nombre des pieds cubiques qu'on aura ainsi trouvés par l'aire du plan de flottaison *ABC*,

lisse d'hourdy. 3°. La largeur du Navire prise en dehors des bordages. 4°. On multipliera ces trois quantités l'une par l'autre. 5°. On divisera le produit par 33,8, si le Navire est plein dans ses extrémités ; si, au contraire, il est fort taillé, comme le seroit une Frégate, on divisera le produit par 35,3 ; & si le Navire est tellement plein qu'il conserve sa plus grande largeur presque dans toute sa longueur, on divisera le produit par 32,2 ; le quotient de cette division exprimera, dans tous les cas, le nombre de tonneaux que le Navire peut porter. On voit aisément que l'esprit de cette règle, qui est analogue à celle qu'on trouve dans l'Ouvrage de M. *Chapman*, consiste à chercher d'abord le volume d'un parallépipède rectangle qui a la même largeur que le Navire, dont la longueur est aussi la même que la sienne, prise à la lisse d'hourdy, & dont la hauteur est la quantité de pieds dont la charge fait enfoncer le Navire : & qu'ensuite il a fallu trouver, par l'expérience, le diviseur qui convient pour ces trois especes de Navires, afin d'avoir tout de suite la charge en tonneaux ; attendu que le volume submergé par l'effet de la charge est une portion de celui de ce parallépipède, & une portion différente, suivant l'espece de construction du Bâtiment. Comme nous indiquons les deux cas extrêmes, & un cas intermédiaire, avec un peu d'application, on acquerra aisément, & en peu de temps, le coup d'œil nécessaire pour se déterminer dans le choix du diviseur dont on doit faire usage. Cette règle, employée avec intelligence, ne peut gueres donner une erreur de plus de six tonneaux, pour un Bâtiment de 400, ce qui est bien suffisant pour les besoins ordinaires de la pratique.

Nous croyons donc qu'on peut s'en tenir à cette règle, qui est préférable à la plus part de celles que suivent les Constructeurs & les Jaugeurs. Chaque Port, & même chaque Jaugeur a sa méthode particulière, & on remarque même que ces règles ont souffert plusieurs altérations dans différents temps, suivant l'idée qu'on a attachée au mot *Jaugeage* : il y a même de ces règles qui sont tout-à-fait absurdes. La généralité de toutes ces méthodes paroît avoir pour objet de calculer la capacité de la cale des Navires en pieds cubiques ; & ensuite on a cherché un diviseur convenable pour en conclure le nombre de tonneaux qu'ils pouvoient porter ; parce qu'on a toujours cru voir un rapport entre la capacité de la cale du Navire, & le poids qu'il peut porter. Mais ce diviseur ne peut être constant pour tous les Navires, celui qu'il faut employer pour trouver le port d'une Galiotte Hollandaise, dont on connoît la capacité de la cale en pieds cubiques, ne convient nullement pour une Frégate Française, ou Anglaise : celui qui convient pour un Vaisseau de ligne, ne convient pas pour un Lougre, & même le diviseur qui conviendrait à un Bâtiment destiné pour la traite des Noirs, ne conviendrait pas à un Bâtiment destiné pour le commerce des Colonies de l'Amérique, &c. C'est sans doute cette différence qui a donné lieu à la variété des méthodes, qui toutes peuvent convenir passablement bien pour les especes de Navires auxquels elles ont été originairement appropriées ; mais qui sont absolument défectueuses entre les mains du commun des Jaugeurs qui les applique indifféremment à tous les Navires.

En évaluant ainsi la capacité de la cale des Navires en pieds cubiques, il est évident qu'on a envisagé le jaugeage sous le deuxième point de vue dont nous avons parlé ; c'est à-dire, qu'on a cherché à déterminer ce que le Navire pouvoit *loger* dans sa cale : c'est ce qui a donné lieu à la distinction des *tonneaux de Poids* & des *tonneaux d'Arrimage*. Suivant l'Ordonnance de la Marine, de 1681, le tonneau d'arrimage est fixé à 42 pieds cubiques ; ainsi lorsqu'on a évalué la capacité de la cale en pieds cubiques, il faut la diviser par 42 pour avoir au quotient le nombre des tonneaux d'arrimage qui y correspond. Faisons quelques réflexions à ce sujet.

Il est évident que deux Navires construits sur le même plan, chargés comme il convient pour leur sûreté, & pour faire valoir leurs qualités, doivent naviguer avec la même ligne d'eau ; & si les matériaux qui entrent dans la construction de ces deux Navires sont les mêmes, & si leur mâture & leurs agrès sont du même poids, il s'ensuit qu'ils seront d'un même port. Ces deux Navires, quoiqu'ayant leurs carènes sur le même plan, peuvent cependant avoir leur cale d'une capacité fort différente, suivant la situation qu'on donnera au premier pont, & suivant la hauteur des entreponts. Si celui dont le premier pont est le plus bas, ayant sa cale remplie d'une certaine espece de marchandise, est calé jusqu'à sa ligne d'eau de navigation, une semblable cargaison mise dans la cale du deuxième, le chargera également, mais il restera beaucoup d'espace vuide dans sa cale. Ainsi

le résultat de cette division exprimera la quantité dont la vraie ligne d'eau sera plus, ou moins élevée que la ligne *ABC*. Cette règle est

en suivant la règle que prescrit la valeur du tonneau de l'ordonnance, on trouveroit le deuxième Navire d'un plus grand port que le premier: & si cette règle donnoit exactement le port du premier, il faudroit, pour qu'elle donnât le port du deuxième, qui est le même, supposer le diviseur plus grand, c'est-à-dire, donner une plus grande valeur au tonneau d'arrimage.

Si, conservant le même creux à ces deux Navires l'un est construit d'une manière beaucoup plus solide que l'autre, s'il entre plus de fer dans sa construction, si les couples sont plus rapprochés, si les bois sont d'une plus grande pesanteur spécifique, s'il a des agrès, & une mâture plus pesante, &c.; ce sera autant de diminué pour la charge qu'il pourra porter; cependant, en suivant la même règle, on trouvera son port égal à celui du premier, tandis qu'il est évidemment plus petit; & si cette règle convient pour le deuxième Navire, il faudroit, pour qu'elle convint également au premier, supposer le diviseur plus petit, ou faire le tonneau d'arrimage de moins de quarante-deux pieds cubiques.

On voit donc que la capacité de la cale des Navires n'a pas un rapport constant avec leur port; & qu'en voulant établir une relation entre ces deux quantités, on ne peut donner une valeur constante au tonneau d'arrimage. Ainsi, on doit prendre le tonneau d'ordonnance comme une mesure simplement étendue que le Législateur a prise pour servir à la perception de ses droits, & non comme l'expression d'une mesure pesante propre à exprimer le port des Navires d'une manière fixe. En faisant le jaugeage suivant l'ordonnance, on trouve seulement ce que le Navire peut loger de marchandises d'une pesanteur spécifique telle que, sa cale étant entièrement remplie, il soit chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation. Mais on voit évidemment que cette espèce de marchandise est absolument idéale, qu'elle doit varier suivant les différentes espèces de Navires, suivant la pesanteur des bois, & la quantité de fer qui entrent dans leur construction, & suivant le poids de leur mâture, de leurs agrès, &c. Ainsi cette idée du jaugeage ne peut s'accorder aux besoins du Commerce, & la destination des Bâtimens qui y sont employés, parce qu'on a besoin principalement d'en connoître le port; elle ne peut tout au plus s'appliquer qu'à la perception des droits. C'est aussi sur leur capacité que les Navires payent les droits en Angleterre; encore cette manière d'envisager les choses n'est-elle pas exempte de tout inconvénient.

Si l'on a toujours cherché à établir un rapport entre le port des Navires, & la capacité de leur cale, c'est qu'on a toujours senti que ces deux choses avoient une liaison intime, que la cale étoit destinée à être remplie, & que le Navire étoit destiné à être chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation: qu'il n'étoit pas juste de payer le fret d'une marchandise d'une grande pesanteur spécifique, seulement à l'espace qu'elle occuperoit, & de payer au poids le fret d'une marchandise d'un grand encombrement, & d'une petite pesanteur: que dans le cas où le Navire seroit chargé de marchandises de différentes pesanteurs, sous un même volume, ce qui arrive le plus souvent, il est toujours difficile d'établir le prix de chaque espèce de fret, d'une manière équitable, tant pour le Fretteur que pour l'Armateur,

Le seul cas où le tonneau de l'ordonnance donne, avec assez de précision, la charge du Vaisseau en tonnes de poids, est celui où le Vaisseau avec sa mâture, son grément, son armement, ses vivres, &c. ne pèse que le tiers du volume d'eau qu'il déplace étant chargé; c'est-à-dire, dans le cas où la charge est double du poids du Vaisseau tout équipé; & en même temps lorsque cette charge ne monte dans la cale que jusqu'au niveau de la flottaison. Car alors, en faisant abstraction du volume de la membrure & des bordages, le volume de la charge est le même que celui du déplacement; & comme le volume déplacé pèse autant de tonnes qu'il contient de fois 28 pieds cubiques, il s'ensuit que le tonneau de la charge occupera d'autant plus d'espace que la charge a moins de pesanteur. Or, la quantité de tonnes qui compose la charge est, par la supposition, les deux tiers de celle du déplacement; donc réciproquement le volume du tonneau du déplacement sera les deux tiers de celui du tonneau de charge, ainsi le premier étant de 28 pieds cubiques, le deuxième sera nécessairement de 42.

On a fait abstraction du volume de la membrure & des bordages, en supposant que la charge monte jusqu'au niveau de la flottaison; mais on ne doit pas craindre que ces suppositions induisent dans des erreurs de conséquence, car les espaces vuides qui sont au-dessus de l'eau sont, à peu près, égaux au volume de la charpente de la carene, c'est-à-dire, qu'en général les espaces destinés à la charge sont à peu près égaux au volume du déplacement. Il n'en est pas de même de la seconde

fondée sur ce que le Vaisseau doit se submerger plus, ou moins, & par conséquent occuper un nouveau volume de plus, ou de moins,

supposition, qui est que le Vaisseau tout équipé ne pèse que le tiers de son déplacement en charge, les Vaisseaux pèsent en général beaucoup davantage; ainsi il n'arrivera que très-rarement que le tonneau d'ordonnance donnera le port du Navire avec une précision suffisante. Voici cependant deux règles qui supposent une correspondance constante entre le tonneau de poids & celui d'arrimage; la première est usitée par les Constructeurs, lorsqu'ils n'ont pas la commodité de faire autrement; & la deuxième est celle des Jaugeurs de Marseille.

**PREMIERE REGLE.** Prenez la longueur du Navire de tête en tête, en dehors de l'étrave & de l'étambot; la largeur au fort en dehors des préceintes; le creux de la ligne droite du maître bau sur la quille, qu'on peut presque toujours avoir à la pompe. Faites le produit de ces trois dimensions, & en retranchez les deux dernières figures à droite: les chiffres qui restent à gauche indiqueront le nombre des tonneaux de 2000 livres, & de 42 pieds cubes, que peut porter, & arrimer le Navire.

**SECONDE REGLE, ou Règle de Marseille.** Mesurez en pans [1] la longueur du Navire, de l'étrave à l'étambot: sa plus grande largeur au maître bau, & son creux au même endroit, depuis la ligne qui a servi à déterminer la largeur jusqu'à la carlingue. Multipliez ces trois dimensions entr'elles, retranchez les deux dernières figures de la droite du produit, & prenez la moitié de celles qui restent à gauche; cette moitié indiquera le nombre des tonneaux de poids & d'arrimage, qui constituent la capacité du Navire.

Le Lecteur est présentement à même d'apprécier le mérite de ces deux règles: quant à nous, il nous paroît qu'au lieu de chercher un rapport entre les tonneaux de poids & d'arrimage, rapport, qui, comme nous l'avons fait voir, ne peut être constant, il seroit beaucoup mieux d'exiger du Jaugeur qu'il déterminât le port du Navire en tonneaux de poids, & la capacité de sa cale en tonneaux d'arrimage. On lui seroit aussi évaluer la capacité des entreponts en tonneaux d'arrimage: & les opérations du jaugeage consisteroient à fournir ces deux résultats, qui mettroient à même de résoudre, avec exactitude & facilité, toutes les questions que les affretements présentent sur l'arrimage & le port des Navires.

On pourroit demander sur lequel de ces deux résultats il convient de régler le prix du fret, sera-ce au poids, ou au volume des marchandises? Comme les opérations du Commerce doivent être débarrassées de calculs minutieux, & embarrassants, & comme on obtient aisément le poids des marchandises, tandis qu'il est souvent assez difficile de se procurer leur volume avec une précision suffisante; de plus, comme les Navires sont destinés à être chargés, & qu'il n'est jamais essentiel qu'ils soient absolument pleins, nous pensons avec M. Bouguer, qu'il convient que le tout se règle au tonneau de poids; alors pour fixer le prix du fret d'une manière équitable, il faut faire en sorte de le proportionner au volume respectif des différents objets, afin de tenir compte de leur encombrement. Cet usage est aussi presque généralement établi dans les différents Ports: les Affretements se font toujours au poids dans les Colonies, mais chaque espèce de denrée paye un prix particulier relativement à son volume; & si la proportion exacte des volumes ne paroît pas absolument observée, c'est que les opérations de Commerce sont souvent modifiées par des circonstances qui ne peuvent être l'objet d'une Géométrie rigoureuse. En 1776, au Port-au-Prince & à Saint-Marc, le fret du Coton en balles, pesant environ 300 livres, étoit à 42 deniers de la livre, & à 36 deniers pour celui en ballottins qui ne passent pas 150 livres: celui de l'Indigo en futailles, depuis 160 jusqu'à 700 livres, étoit à 33 deniers: celui du Café en boucauds, de 1200 livres ou environ, étoit à 17 deniers, en barriques de 5 à 600 livres, il étoit à 16 deniers, en quarts de 240 à 250 livres, à 15 deniers, & en sacs d'environ 100 livres, à 14 deniers: celui du Cacao étoit à 16 deniers: enfin le fret du Sucre terré en barriques créoles, du poids de 1700 à 2000 livres, étoit à 13 deniers; à 12 deniers, en tierçons de 5 à 600 livres, & en quarts de 170 à 180 livres, il étoit à 11 deniers. Ainsi le fret du Coton, Indigo, Café, Cacao, & Sucre, sous les volumes où ils sont le plus ordinairement, étoit comme les nombres 42, 33, 17, 16, & 13. Celui du Coton sous les deux formes spécifiées, étoit comme 42 est à 36, ou comme 14 à 12. Celui du Café, dans ses trois espèces de futailles & en sacs, comme 17, 16, 15, & 14: & celui du Sucre terré en barriques, tierçons

[1] On suppose ici le pan seulement de neuf pouces, ou trois quarts de pied, quoiqu'il soit effectivement de neuf pouces trois lignes, trois huitièmes.



lequel soit égal à celui du fluide, dont le poids est la différence entre le poids du Navire & celui du volume calculé : mais ce volume est celui

& quarts, comme 13, 12 & 11. Quant aux autres denrées, comme elles ne sont jamais assez abondantes pour former l'objet principal de la cargaison, leur fret est assez communément constant, quoiqu'elles soient présentées sous des volumes différents, comme on a vu pour l'Indigo & le Cacao [1].

On remarquera, sans doute, que cette diminution du prix du fret pour une même marchandise, à proportion que la futaille qui la renferme diminue de grandeur, contredit la proportion des volumes que nous avons établie, & qui doit être suivie; car il est évident que huit quarts de Sucre de 250 livres, produisent beaucoup plus d'encombrement qu'une barrique de 2000 livres, & cependant ces huit quarts payent moins de fret que la barrique, dans la raison de 13 à 11. Voici la raison de cette contradiction. Les denrées mises dans ces petites futailles sont beaucoup moins estimées dans le Commerce que celles qui sont dans les grandes, & paient, en outre, une tare plus forte dans la raison de 19 à 13; de plus, les petites futailles sont à proportion plus coûteuses que les grandes: ainsi les Colons mettent leurs denrées le moins qu'ils peuvent sous ces petits volumes. Mais, d'un autre côté, comme ces petites pièces sont très-nécessaires pour la perfection de l'arrimage, afin de remplir les vuides que les grandes pièces laissent entr'elles, ou, comme disent les Marins, pour remplir les *Formes*, elles sont fort recherchées des Capitaines; & c'est cette concurrence qui produit une réduction dans le prix du fret: mais il n'est pas douteux que s'il s'agissoit de faire un chargement complet en petites futailles, le prix du fret ne fût plus fort que pour les grandes.

Lorsqu'on prend une cargaison de marchandises très-volumineuses, relativement à leur pesanteur, de manière que le Navire soit tout-à-fait plein, sans être chargé jusqu'à la ligne d'eau de navigation, il semble que le fret devrait se régler sur le volume; mais il nous paroît que, même dans ce cas, on doit se régler sur le tonneau de poids; car il est évident que cette cargaison doit rapporter le même fret que si le Navire étoit entièrement chargé. Si le Navire est de 500 tonneaux, & qu'on ne puisse arrimer que le poids de 400 tonneaux de cette marchandise, il faut que ces 400 tonneaux produisent un fret égal à celui qu'auroient produit 500 tonneaux d'une marchandise qui auroit pu s'arrimer en entier; attendu que le Navire est entièrement occupé par cette cargaison: ainsi c'est sur le port du Navire que doit se régler l'affrètement. De plus, si les marchandises étoient tellement légères que le Navire, quoique plein, ne fût pas suffisamment chargé pour naviguer avec sûreté, il faudroit alors embarquer du lest pour augmenter la stabilité, & dans ce cas les frais du lestage doivent entrer dans le prix du fret; c'est aussi ce qui se pratique, car les Armateurs veulent, autant que les circonstances peuvent le permettre, retirer de leurs Navires ce qu'ils en retireroient si on les chargeoit entièrement. Au reste, tout ceci souffre nécessairement quelques modifications, suivant l'abondance ou la rareté du fret relativement au nombre des Navires.

Il est, malgré cela, très-utile aux Capitaines de connoître la capacité de leur Navire en tonneaux d'arrimage; car connoissant seulement le port du Navire, on ne sait pas pour cela ce que le Navire peut prendre de telle ou telle marchandise; souvent il ne pourroit pas loger dans ses capacités un volume de cette marchandise équivalent à son port, c'est ce qui nous a fait dire qu'il étoit essentiel de connoître le port & l'arrimage. Par l'arrimage on connoît le volume de marchandises que le Navire peut loger, mais le port fait connoître s'il est en état de les porter. Voici une règle assez simple & assez exacte pour trouver la capacité intérieure des Navires, elle est fondée sur les mêmes principes que celle qui a été exposée (106.) pour trouver le déplacement.

**RÈGLE pour trouver la capacité de la cale d'un Navire en tonneaux d'arrimage.** Mesurez trois largeurs du Navire, par le centre du mât d'artimon, l'une sous le pont, l'autre au niveau du dessus de la carlingue, & la troisième au milieu de la distance entre le dessus de la carlingue & le pont. Mesurez pareillement trois largeurs semblables, quelques pieds en arrière du mât de misaine, & trois autres au milieu de la distance des points où l'on a mesuré les largeurs dans les deux premières opérations: & vous aurez ainsi trois largeurs prises dans trois sections de la cale, faites à égale distance entr'elles.

[1] Nous avons pris ces nombres sur des affrètements faits en temps de paix, parce que le Commerce se fait alors d'une manière plus uniforme, & que les choses sont dans une espèce d'équilibre. On ne doit cependant pas s'attendre à une exactitude rigoureuse, parce que ces nombres étant petits, une variation d'une unité, en plus, ou en moins, fait varier sensiblement leur rapport. En 1780 (temps de guerre), les affrètements du Coton, Indigo Café, Cacao, Sucre, suivoient la proportion des nombres 20, 20, 11, 10, & 11, (le fret du Coton étant à 120 den.); proportion, qui, comme on le voit, diffère sensiblement de la précédente: mais dans la guerre le Commerce éprouve des espèces de mouvements convulsifs, qui troublent singulièrement l'ordre de ses opérations.

dont la base est la section, ou le plan de flottaison, *ABC*, & dont la hauteur est la quantité dont le Navire doit se submerger plus ou moins, en supposant néanmoins que cette quantité soit très-petite. Donc, en divisant le volume par l'aire du plan de flottaison, le quotient sera

Pour avoir l'aire de chaque section, ajoutez ensemble la moitié des largeurs prises sous le pont & au-dessus de la carlingue, & la largeur intermédiaire en entier; multipliez cette somme par la moitié du creux de dessous barrot sur carlingue, le produit sera l'aire de chaque section (106.).

Ajoutez ensuite la moitié de l'aire des sections faites au mât d'artimon, & au mât de misaine, avec la section intermédiaire prise en entier, & multipliez la somme par la distance d'une section à l'autre; le produit exprimera en pieds cubiques la capacité de la partie de la cale comprise entre les sections extrêmes; il ne s'agit plus que d'y joindre les parties comprises entre ces sections extrêmes & l'étrave & l'étrave (106.).

On peut regarder, sans erreur sensible, ces derniers espaces comme des demi-paraboloïdes, ainsi leur solidité se trouvera en multipliant l'aire de chaque section extrême, par la moitié de la distance à l'étrave, ou à l'étrave (108, *Note*, page 60, & *Tome I*, 124 & 126.).

Retranchant de la somme de ces trois quantités, l'espace qu'occupe l'archipompe, on aura la capacité de la cale en pieds cubiques, à quoi on ajoutera les espaces de l'entrepont, où l'on peut loger des marchandises; & il ne s'agira plus que de diviser la somme de tous ces espaces par 42, le quotient sera la capacité du Navire en tonneaux d'arrimage.

Il faut ensuite connoître la quantité de pieds cubiques qu'occupe un tonneau de poids de la marchandise qui doit faire la cargaison, & diviser la capacité du Navire, exprimée en pieds cubiques, par ce nombre, le quotient exprimera le nombre de tonneaux de poids qui correspond à la totalité de l'arrimage. Ainsi, connoissant le port du Navire, on verra, tout d'un coup, s'il peut porter une cargaison complète de cette marchandise, si le Navire en sera suffisamment chargé, ou s'il faudra embarquer du lest.

Dans le cas où il sera nécessaire d'embarquer du lest, on en soustraira le volume de celui qu'on vient de trouver pour la capacité du Navire; faisant ensuite la division, comme on vient de le prescrire, on ajoutera le poids du lest au quotient, la somme sera la charge produite par la cargaison & par le lest.

Pareillement, si l'on connoît le port du Navire en tonneaux de poids, on pourra trouver le volume de telle ou telle marchandise qui répond à ce poids, en multipliant le port par la quantité de pieds cubiques qu'occupe un tonneau de cette marchandise: & divisant le produit par 42, on aura le nombre des tonneaux d'arrimage qui y répond. Ainsi, en connoissant d'avance la capacité du Navire, on verra si le Navire peut loger autant de cette marchandise qu'il en peut porter.

Par les principes que nous avons donnés dans cette Note, on peut aussi trouver jusqu'à quelle ligne d'eau le Navire doit enfoncer, la cale étant remplie d'une espèce de marchandise, dont la pesanteur spécifique n'est pas suffisante pour charger le Navire: par-là on verra s'il faut absolument embarquer du lest, & la quantité qu'il convient d'en prendre. On peut aussi, comme nous l'avons dit, faire usage des échelles de solidités.

Pour rendre ces calculs plus faciles, nous donnerons, dans les Additions de cet Ouvrage, une Table des pesanteurs spécifiques des différents objets qui peuvent former une cargaison, de même que des munitions de guerre & de bouche, des différentes parties du grément, & des objets qui entrent dans la construction d'un Navire. Ces tables seront très-utiles aux Constructeurs, car à leur moyen ils évalueront aisément ce que doit peser, tout armé, équipé, & chargé, un Navire qu'ils auroient à construire d'un port déterminé; & à ce moyen, ils seront à même d'en déterminer le déplacement, & de proportionner sa carene en conséquence.

Quelquefois c'est sur la capacité de la cale qu'il faut tabler, lorsqu'on construit un Navire destiné à telle ou telle espèce de commerce, lorsqu'il doit, par exemple, charger en grenier quelque espèce de grains; ou autre chose; alors il faut faire en sorte de lui donner des capacités suffisantes pour loger une quantité déterminée de ces marchandises, & proportionner sa carene de manière qu'il en soit suffisamment chargé. Pour faciliter ces opérations, on trouvera aussi, dans les Additions, combien il faut de chaque espèce de marchandise pour faire un tonneau, suivant ce qui a été réglé pour les affrètements du Roi.



la hauteur. Dans l'exemple qui précède, on vient de voir que le volume dont le Navire sera submergé dans le fluide, en supposant qu'il enfonce jusqu'à la ligne d'eau  $ABC$ , est de 66064 pieds cubiques : multipliant cette quantité par 1019 onces  $\frac{2}{3}$ , le produit 67263259 onces exprimera le poids de ce volume. Supposons maintenant que le Vaisseau dût peser 70000000 onces, la différence sera 2736741, laquelle étant divisée par 1019  $\frac{2}{3}$ , donnera 2684 pieds cubiques pour le volume correspondant à cette différence. Divisant ce nombre de pieds cubiques par 5312, qui est la valeur en pieds quarrés de la surface du plan de flottaison  $ABC$  (108.), on trouve pour quotient un peu plus de 6 pouces ; c'est la hauteur dont la vraie ligne d'eau sera plus élevée que la ligne d'eau  $ABC$ .

(111.) S'il est essentiel de ne pas changer cette ligne d'eau  $ABC$ , soit parce qu'en la changeant, la batterie deviendrait extraordinairement trop basse, ou trop haute, il sera nécessaire alors de faire des changements au Navire, en donnant plus ou moins de volume à sa carene, jusqu'à ce qu'il en résulte un volume qui convienne avec le poids que le Navire doit avoir. On peut faire ces altérations de différentes manières, soit en donnant plus ou moins de capacité aux couples, soit en augmentant, ou en diminuant, quelqu'une des dimensions du Navire, ou en les changeant toutes ensemble. Mais en supposant qu'on ait donné aux couples la figure la plus parfaite, & qu'on ne veuille pas l'abandonner ; on fera en sorte d'augmenter, ou de diminuer le Vaisseau proportionnellement dans toutes ses parties ; c'est ce qu'on peut toujours faire avec beaucoup de précision : car si l'on exprime par  $v$  le volume trouvé par le calcul, par  $V$  celui qu'on voudrait donner au Vaisseau, par  $m$  la largeur correspondante au volume  $v$ , & par  $x$  celle qui correspond au volume  $V$  ; on aura cette proportion, à cause de la similitude qu'il doit y avoir entre les Vaisseaux,  $v : V :: m^3 : x^3$  \*, ce qui donne  $x = \frac{m\sqrt[3]{V}}{\sqrt[3]{v}}$  : de sorte que le produit de la racine cubique du volume

qu'on veut donner au Vaisseau, multipliée par la largeur de celui dont on a déterminé le volume par le calcul, étant divisée par la racine cubique du volume trouvé par le même calcul, le quotient exprimera la largeur qu'il faut donner au nouveau Navire, pour que sa carene ait le volume  $V$ , qu'on desiroit qu'elle eût. Dans le même exemple précédent, si on vouloit que le Vaisseau déplacât un volume de fluide de 72000 pieds cubiques, au lieu des 66064

---

\* Voyez le Cours de Mathématiques de M. Bezout, Deuxieme Partie, Article 265.

pieds cubiques trouvés par le calcul, on auroit  $\frac{42(72000)^{\frac{1}{3}}}{(66064)^{\frac{1}{3}}} = 43$  pieds  $\frac{1}{2}$  pour la valeur de la largeur qui correspond à ce nouveau volume. On suppose dans tout ce calcul, que toutes les parties du Navire augmentent proportionnellement; mais quoiqu'il n'en fût pas ainsi, à toute rigueur, l'altération ne devant pas être très-grande, l'erreur seroit toujours négligeable; car quand le calcul différeroit de la vérité de 1000 pieds cubiques, comme il faut diviser ces 1000 pieds cubiques par 5312, qui est la surface du plan de flottaison il n'en résulteroit qu'une erreur de  $\frac{1000}{5312}$  de pieds, ou d'environ deux pouces, dans la hauteur de la ligne d'eau; quantité qui est assurément négligeable.

(112.) Le calcul matériel du poids d'un Vaisseau de guerre, déterminé par la réunion du poids de toutes ses parties, est long, comme nous l'avons dit ci-devant, & l'on est d'ailleurs fort exposé à commettre des erreurs. Il est beaucoup plus facile pour les Constructeurs, d'examiner, au moyen des plans qu'ils peuvent avoir de quelques Vaisseaux anciennement construits, le volume que ces Vaisseaux ont déplacé: car ce volume devant être le même pour tous ceux du même rang, il servira de base pour ceux qu'ils auroient à construire par la suite. En examinant le volume qu'occupent dans l'eau de mer les Vaisseaux & Frégates du Roi, construits suivant la méthode Anglaise, on a trouvé que le Vaisseau de 70 canons, ayant 48 pieds de largeur, déplace 96500 pieds cubiques: que celui de 60 canons, ayant 42 pieds de largeur, déplace 68650<sup>PPP</sup>: que la Frégate de 26 canons de 12, ayant 33 pieds de largeur, déplace 34782<sup>PPP</sup>: que la Frégate de 22 canons de 8, & de 31 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur, déplace 25170<sup>PPP</sup>: qu'un Paquebot de 18 canons de 6, avec 26 pieds de largeur, déplace 15740<sup>PPP</sup>: & qu'un autre Paquebot de 16 canons de 4, avec 25 pieds de largeur, déplace 11770<sup>PPP</sup>. Si l'on multiplie ces volumes ainsi exprimés en pieds cubiques par 1019 $\frac{1}{2}$ , qui est le nombre des onces Castellanes que pèse un pieds cube d'eau de mer, & si l'on divise le produit par 1600, nombre des onces contenues dans un quintal, on trouvera que le Vaisseau de 70 canons pèse 61499 quintaux: celui de 60 canons, 43750: la Frégate de 26 canons, 22166: celle de 22 canons, 16040: le Paquebot de 18 canons, 10031: & celui de 16 canons, 7511.

(113.) Si tous ces Navires étoient semblables, de façon que leurs dimensions fussent proportionnelles, leurs volumes & leurs poids seroient comme les cubes de leur largeur. Dans cette supposition, en prenant pour base le Vaisseau de 60 canons, on trouvera 65306

quintaux pour le poids qui correspond au Vaisseau de 70 canons; quantité qui excède celle qu'on a trouvée par l'expérience de 3807 quintaux. On conclut de cet exemple, qu'à mesure que les Vaisseaux sont plus grands, leurs volumes & leurs poids suivent une raison moindre que celle des cubes de leurs largeurs. Ceci dépend non seulement de ce que, contre toute raison, quelques Constructeurs sont dans l'usage de donner aux bois & ferrures des grands Vaisseaux de moindres dimensions, c'est-à-dire, un moindre échantillon que celui qu'ils devroient avoir à proportion de leur grandeur; mais encore de ce que les grands Vaisseaux n'ont pas besoin d'avoir des entreponts & des chambres d'une élévation proportionnée à leur grandeur; d'où il résulte par conséquent que le corps entier du Vaisseau n'est point élevé en proportion de sa grandeur. Le Vaisseau de 60 canons a 6 pieds 10 pouces  $\frac{1}{2}$  de hauteur d'entrepont; en suivant la proportion qui résulte de la similitude parfaite, il correspondroit une hauteur de 7 pieds 10 pouces pour l'entrepont du Vaisseau de 70, lequel n'a cependant que 7 pieds 1 pouce. Les quatriemes alonges des couples du Vaisseau de 60 canons ont 12 pouces  $\frac{1}{2}$  de largeur: en suivant la proportion, il viendrait 14 pouces  $\frac{2}{3}$  pour le vaisseau de 70; & dans ce Vaisseau elles ont seulement 13 pouces  $\frac{1}{2}$ . Il est vrai que les Constructeurs compensent ce défaut, quoique non absolument, en mettant à proportion une moindre distance entre les couples des grands vaisseaux; mais cela ne peut apporter de compensation qu'au défaut d'échantillon des alonges. Les autres pieces demeurent toujours sans aucune compensation. Les baux du premier pont, dans le vaisseau de 60 canons, ont 15 pouces  $\frac{1}{2}$  de largeur; ce qui correspond à 18 pouces pour celui de 70 canons: cependant les baux du premier pont de ce Vaisseau n'ont seulement que 17 pouces  $\frac{1}{2}$ . Ajoutons à cela que l'on borde ordinairement ces deux Vaisseaux avec des bordages de même épaisseur. Cette pratique s'est introduite sans réflexion, & sans aucune raison; car si nous nous rappelons ce que nous avons dit des Leviers, (*Tome I, Art. 212, 213, 214, 215, & leurs Notes*), la résistance des pieces de bois est comme les cubes de leurs diametres; & puisque les poids sont dans la raison des cubes des largeurs des Navires; les moments dont ils ont à éprouver l'action, sont comme les quatriemes puissances desdites largeurs, ou les moments d'inertie seront comme les cinquiemes puissances\*. Il est évident, par cette raison, qu'en supposant les di-

---

\* Pour voir distinctement la légitimité de l'application des *Articles* du premier Volume auquel l'Auteur renvoie; on remarquera 1<sup>o</sup>. que, par l'*Article 214*, la force dont les bois peuvent supporter

dimensions proportionnelles, le grand Vaisseau est moins capable de résistance que le petit, & par conséquent il faudroit donner de plus grandes épaisseurs aux pieces de bois dont le grand est composé, c'est-à-dire, leur donner un plus fort échantillon, ce qui est tout le contraire de ce que pratiquent les Constructeurs. Si l'on représente par  $g$  l'épaisseur des couples, par  $a$  leur largeur, par  $n$  leur nombre, & par  $m$  la largeur du Vaisseau; pour que tous les Vaisseaux fussent capables d'une égale résistance, l'expression  $\frac{ng^2a}{m^3}$  devroit être généralement constante pour tous les cas. Ainsi l'on voit que, quand on feroit les épaisseurs  $g$ , les largeurs  $a$ , & le nombres des couples  $n$ , dans le rapport des dimensions linéaires, ou des largeurs  $m$  des Navires, l'expression se réduiroit toujours à  $\frac{1}{m}$ : ce qui fait voir que, même dans ce cas, les Frégates demeureroient encore plus fortes que les Vaisseaux, & malgré cela, elles seroient beaucoup moins chargées de bois, en raison inverse des mêmes largeurs. Ajoutons à cela que, pour l'ordinaire, les Constructeurs ne font  $n$  que comme  $m^{\frac{1}{3}}$ , ce qui réduit l'expression ci-dessus à  $\frac{1}{m^{\frac{2}{3}}}$ . L'expérience confirme journellement cette théorie: il n'est que trop ordinaire de voir les grands Vaisseaux arqués, rompus, désunis, tandis que les Frégates se maintiennent fermes, sans aucune désunion, & sans le moindre arc. Les

---

l'action, est en raison directe de la somme des moments de leurs fibres, par rapport à l'axe autour duquel la rotation tend à se faire, & en raison inverse de la distance de la puissance agissante au même axe. Supposant donc la puissance appliquée à la même distance de l'axe dans deux leviers différents, il s'ensuivra que la force dont ces leviers pourront supporter l'action sera seulement dans la raison de la somme des moments qui résultent de l'intensité des fibres. Or (*Tome I, Article 208.*) la somme de ces moments est exprimée par  $KAt + ka^2$ , & on a fait voir (*Tome I, Article 212. Note.*) que, dans le cas où l'on supposeroit les leviers semblables, cette quantité est proportionnelle à  $L^3$ , c'est-à-dire, au cube de leurs diamètres.

2°. Le même Article 214 donne  $\frac{p^2}{L^2l} = \frac{P\phi}{L'^2l'}$ , ou  $\frac{L^2l}{p^2} = \frac{L'^2l'}{P\phi}$ , pour le cas où le levier est en repos; mais dans le cas où la rotation se fait effectivement autour d'un axe, les moments  $p^2$ ,  $P\phi$  des puissances, sont les moments d'inertie: exprimant donc ces moments par  $S$  &  $S'$ , dans les deux leviers, on aura  $\frac{L^2l}{S} = \frac{L'^2l'}{S'}$ . On parviendroit à une expression analogue, en considérant que  $\pi =$

$\frac{S du}{p^2 dt}$ , & par conséquent  $\phi = \frac{S' du}{P^2 dt}$  (*Tome I, Article 205.*): ce qui fait voir que sous une même vitesse angulaire les puissances sont entr'elles comme les moments d'inertie, &c. &c.

Ceci posé, si on considère le Navire comme un levier, ainsi que le fait l'Auteur, il est clair que les puissances  $\pi$  &  $\phi$  étant les poids, elles sont proportionnelles aux cubes des largeurs des Navires, & que les distances  $p$  &  $P$  sont proportionnelles aux mêmes largeurs; ainsi les moments  $p^2$ ,  $P\phi$  sont comme les quatriemes puissances desdites largeurs. On voit encore que les moments d'inertie étant le produit des poids par le quarré de leurs distances à l'axe de rotation, ces moments sont proportionnels aux cinquiemes puissances des largeurs des Navires, &c. &c. (*Voyez aussi l'Article 439 de ce Volume, qui contient une démonstration particulière de cette vérité.*)

bois



bois qui composent les Vaisseaux de guerre sont donc trop foibles, tandis que ceux qui composent les Frégates peuvent être extraordinairement forts. Si les Bâtiments d'une grandeur moyenne, comme, par exemple, ceux de 40 pieds de largeur, ont été reconnus avoir une force suffisante, il n'étoit pas nécessaire, & il est même contre la raison, que les Bâtiments d'une moindre grandeur aient à proportion plus d'épaisseur de bois; ces derniers peuvent même en avoir moins, sans qu'il y ait de risque qu'ils soient moins forts à proportion. Au contraire, dans les grands Vaisseaux, comme les Vaisseaux de guerre, il est nécessaire que les bois soient d'un plus fort échantillon; & malgré cela, on ne pourra jamais leur donner une force égale à celle des petits, sans courir le risque qu'ils n'occupent ensuite un volume beaucoup trop considérable dans le fluide, & qu'il n'en résulte de très-grands défauts. On voit, en conséquence de tout ceci, qu'il convient de faire quelque augmentation à l'échantillon des grands Vaisseaux; mais cela doit se faire avec beaucoup de précautions & de réserve: car un demi-pouce seulement d'augmentation dans les épaisseurs sur chaque 12 pouces, ou un pouce d'augmentation sur 24 pouces, augmente le poids d'une pièce, à très-peu-près, dans la raison de 12 à 13, les poids étant comme les quarrés des dimensions linéaires. Par conséquent, si le corps du Navire pèse 37100 quintaux, ce qui est à peu près le poids d'un Vaisseau de 70 canons, comme on le verra plus bas, cette seule augmentation dans les épaisseurs, le feroit peser 3090 quintaux de plus, ce qui lui abaisseroit sa batterie de 8 pouces, & lui feroit perdre beaucoup de sa marche.

(114.) Dans les Vaisseaux Espagnols construits par *Gastañeta*, les couples étoient aussi unis qu'ils le sont dans ceux de construction Anglaise; mais les unions, ou empâtures des pièces les uns avec les autres étoient plus petites, ce qui diminueoit la longueur de chaque pièce d'un pied & demi, ou de deux pieds, & cette diminution des longueurs diminueoit le poids du Navire d'environ 1000 quintaux: ces Vaisseaux étoient donc toujours légers; mais ce travail est fondé sur de faux principes, comme le sçavent les Constructeurs habiles.

(115.) Les Constructeurs Français mettent une plus grande distance entre les couples; ils n'emploient pas non plus tant de pièces courbes\*, de sorte qu'un Vaisseau de 70 canons, avec 46 pieds

---

\* L'Auteur entend parler des courbes qui servent à assujettir les baux contre les membres, les courbes d'arçasses, la courbe d'étambot, &c., les guirlandes, &c., qu'on met en moindre quantité, ou d'un moindre échantillon.



Anglais de largeur, déplace seulement 90260 pieds cubiques, qui équivalent à 57522 quintaux de poids. Ce Vaisseau ayant la même longueur & le même creux que celui dont nous avons parlé, qui est construit à l'Anglaise; il s'ensuit que les poids du corps de ces Navires doivent être entre eux comme leur largeur; c'est-à-dire, comme 48 est à 46. Or, si le corps du premier de ces Vaisseaux pesoit 37100 quintaux, le poids du second ne devoit être moindre que de 1546 quintaux, au lieu de 3977 qu'on a trouvés en prenant le poids total de toutes ses parties. Donc la différence 2431 quintaux provient de la moindre quantité de bois & ferrures employés dans la construction du Vaisseau Français; & ajoutons à cela encore quelque chose de plus pour la plus grande quantité de lest dont ces Vaisseaux ont besoin. La distance entre les couples de ce Navire étoit plus grande de 4 pouces, ce qui fait qu'il y avoit en tout huit couples de moins, dont le poids est à peu près de 1030 quintaux. Si l'on soustrait cette quantité des 2431 quintaux ci-dessus, il ne reste déjà plus que 1401, qui proviendroient des courbes & autres pieces qu'on emploie de moins dans la construction Française.

(116.) Il résulte de tout cela, que quoiqu'on ait le poids des Vaisseaux par l'expérience, ou par le calcul du volume d'eau qu'ils déplacent, il n'en faudra pas conclure que tous ceux d'un même rang auront le même poids: car il est nécessaire d'avoir égard à la nature de leur construction, au poids & à la qualité des matériaux qui y entrent. Mais toutes les fois qu'on aura soin de faire les corrections correspondantes aux différences qu'il y auroit entre eux, on pourra parvenir à connoître, avec une approximation suffisante, le poids & le volume du Navire qu'on voudroit construire.

(117.) Si, dans les Vaisseaux de construction Anglaise, il n'y avoit pas d'autres différences que celles qui naissent des différentes hauteurs des entreponts, & celle que nous avons remarquée, qui provient des épaisseurs des bois, & qui est légère; & si, dans tout le reste, ils étoient réglés suivant la proportion de leur largeur, les volumes qu'ils occuperoient dans le fluide seroient pour le Vaisseau de 80 canons, avec 51 pieds de largeur, 111500 pieds cub.

de 70	48	96500
de 64	45	81400
de 60	42	68650
de 54	40	60900

(118.) On a coutume de faire un Vaisseau de 100 canons de celui de 80, en lui donnant un second entrepont: cette addition augmente le poids du Vaisseau d'à-peu-près 4200 quintaux, auxquels ajoutant

6475 quintaux de plus pour l'augmentation de l'artillerie, des munitions, des équipages, & des vivres; & de plus, 3000 quintaux pour l'augmentation du lest, on aura 10675 quintaux, dont le Vaisseau de 100 canons pesera plus que celui de 80: or cet excédent équivaut à 16793 pieds cubiques de volume; donc le volume de fluide que déplacera le Vaisseau à trois Ponts, sera de 128293 pieds cubiques. Ce Vaisseau construit sur le gabari du Vaisseau de 80, aura sa batterie de 30 pouces plus basse que celle de celui-ci: de sorte qu'il ne lui restera que 4 pieds  $\frac{1}{2}$  de batterie; ce qui démontre la nécessité d'augmenter la capacité des gabaris des Vaisseaux à trois ponts; & fait voir, par conséquent, que jamais un tel Vaisseau n'aura d'aussi bonnes qualités que celui de 80 canons.

(119.) Il ne restera non plus, au Vaisseau de 54 canons, que 4 pieds  $\frac{1}{2}$  de hauteur de batterie, & pour lui donner plus d'élévation il seroit nécessaire de l'alléger en diminuant la quantité & les dimensions des bois qui entrent dans sa construction.

(120.) On peut trouver, par les mêmes regles, le volume que les Frégates doivent déplacer. Prenant pour exemple la Frégate de 22 canons, on aura le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, est au cube de 31  $\frac{1}{2}$ , largeur de la Frégate de 22, comme 96500 pieds cubiques, volume que déplace le Vaisseau, est à 27708 pieds cubiques, volume que devoit déplacer la Frégate, si elle étoit en tout semblable au Vaisseau. La Frégate avoit un entrepont, mais comme elle ne devoit pas y porter d'artillerie, il étoit fort bas, & toute la hauteur de la Frégate, depuis la quille jusqu'au plat-bord, étoit proportionnée à celle du Vaisseau; de sorte qu'à cet égard il n'y a point de correction à faire. Il manquoit à la Frégate le faux pont & la dunette, & comme ses couples étoient distants les uns des autres de 26 pouces, au lieu de 20, comme ils auroient du l'être, suivant la proportion du Vaisseau, il lui manquoit 16 couples: en outre, le poids de son artillerie, qui, en suivant la proportion avec celle du Vaisseau, devoit être de 1000 quintaux, étoit seulement de 550. Le poids du faux pont auroit été de 1140 quintaux, celui de la dunette, avec l'augmentation d'œuvre morte qui en résulte des deux côtés, de 170; celui des 16 couples, de 740; enfin celui de l'artillerie, des boulets, affuts, & autres ustensiles, étoit de 880. Le total est donc 2930 quintaux qui correspondent à 4597 pieds cubiques de volume. Soustrayant ce nombre des 27708 pieds cubiques trouvés ci-dessus, il restera 23111, c'est-à-dire, 2059 pieds cubiques de moins que ce qu'on a trouvé par l'expérience; différence qui provient de la trop grande épaisseur qu'on a donnée aux bois employés dans la construction de cette Frégate.

(121.) Le cube de  $31 \frac{1}{2}$ , largeur de la Frégate de 22 canons, est au cube de 25, largeur du Paquebot de 16 canons, comme 25170 pieds de volume que déplaçoit la Frégate, est à 12385, volume que devoit déplacer le Paquebot. Retranchant 300 de ce nombre pour 6 couples que le Paquebot avoit de moins, à cause qu'ils étoient à une plus grande distance que ne le requéroit la proportion des corps de ces deux Bâtiments, il restera 12085 pieds cubiques, nombre qui n'est que de 15 pieds plus fort que celui qu'a donné l'expérience; d'où l'on conclut que ce Paquebot étoit à proportion moins chargé de bois que la Frégate.

(122.) Malgré ces attentions scrupuleuses pour approcher le calcul de la vérité, on trouve quelquefois des différences considérables. Les Capitaines, ou les Contre-Mâtres, mettent le lest sans observer beaucoup de règle: celui qui est plus timide en embarque davantage: de sorte que 200 quintaux de plus ou de moins dans un petit Bâtiment, ou 1500 dans un grand, leur paroît un objet qui ne mérite aucune considération. Cette différence est remarquable dans la Frégate de 26 canons de 12. Le cube de  $31 \frac{1}{2}$ , largeur de la Frégate de 22, est au cube de 33, largeur de celle de 26, comme 25170 pieds cubiques, volume que déplaçoit la première, est à 28447, volume qu'auroit dû déplacer la seconde; mais comme cette dernière Frégate avoit 5 pieds de longueur de plus qu'elle n'auroit dû avoir, suivant la proportion générale, on doit augmenter ce dernier nombre de 1138 pieds cubiques, & le volume qu'elle auroit dû occuper dans le fluide, sera de 29585 pieds cubiques. En outre, en suivant la proportion générale des cubes des dimensions, son artillerie n'auroit dû peser que 620 quintaux, & elle en pesoit 910, ce qui fait 290 de plus que la régularité ne l'exigeoit, lesquels avec 130, poids correspondant aux ustensiles & munitions qui proviennent de cet excès, font 420 quintaux, qui correspondent à un volume de 660 pieds cubiques. Ajoutant ce volume aux 29585 pieds cubiques trouvés ci-dessus, le volume total que devoit déplacer la Frégate, sera de 30245. Mais on a trouvé par l'expérience, qu'elle en déplaçoit 34782, donc elle déplaçoit 4537 pieds cubiques de plus qu'elle n'auroit dû le faire, ce qui correspond à 2890 quintaux, d'où l'on doit conclure que la Frégate étoit trop surchargée de lest. On doit cependant convenir, qu'il y avoit de très-bonnes raisons pour admettre une partie de cet excès de lest, parce que les 290 quintaux de plus que pesoit la seule artillerie, avec le poids des munitions & ustensiles qui en dépendent, élevoient nécessairement le centre de gravité, & il étoit nécessaire de l'abaisser par le moyen d'une augmentation de lest, afin

de mettre ce Bâtiment en état de naviguer avec la sûreté convenable ; mais on peut toujours dire , avec vérité , que la quantité qu'on a employée pour remplir cet objet est excessive. On parviendrait au même résultat en faisant le calcul sur le Paquebot de 18 canons.

(123.) Il résulte de tout ce qui vient d'être dit , que même en calculant le poids de toutes les parties dont on compose le Vaisseau , & celui de sa charge , on ne peut être assuré de sa ligne de flottaison , ou du volume qu'il doit déplacer dans le fluide ; parce que cela dépend du lest qu'on y mettra , & celui-ci de la situation du centre de gravité : mais étant assurés d'avance de la situation de ce centre , la règle est aussi générale & aussi sûre qu'on peut le désirer. Ces erreurs ont coutume aussi de dépendre , de ce qu'on ne donne pas aux Bâtiments la grandeur correspondante. Pour que le tout fût dans la vraie proportion , l'artillerie de la Frégate de 22 canons , pesant 550 quintaux , & l'artillerie de celle de 26 en pesant 910 , on devrait avoir cette proportion :  $31 \frac{1}{2}$  , largeur de la première , est à la largeur de la seconde , comme la racine cubique de 550 est à la racine cubique de 910 ; ainsi , la largeur de la dernière auroit dû être , dans ce cas , de 37 pieds , au lieu de 33 ; & le volume qu'auroit occupé la Frégate avec cette largeur , seroit de 37540 pieds cubiques.

(124.) Toutes les parties des carenes doivent se régler sur la même proportion , pour que les volumes déplacés soient aussi dans ce rapport ; & en effet , la pratique manifeste qu'ils suivent à peu près cette proportion à quelque différence près , qui proviennent des erreurs que l'ignorance , ou l'inattention , fait commettre. Les Constructeurs pourront cependant s'éloigner de ces règles , mais ils doivent être fondés sur des motifs bien naturels , comme , par exemple , si on leur demandoit un Navire capable d'une plus grande charge , ou d'une plus grande résistance , ou bien d'une marche plus avantageuse ; dans un tel cas , on examinera avec soin les altérations qu'on voudra faire , pour qu'après avoir calculé l'augmentation ou la diminution du poids qui doit en résulter , on puisse en conséquence augmenter ou diminuer le volume dans la même proportion.

(125.) Cet examen nous donne lieu de faire une remarque importante ; c'est que même jusqu'au nombre d'hommes dont sont composés les équipages des différents Navires , ne sont pas éloignés de suivre la proportion des cubes des largeurs ; on voit , dans la Table suivante , quels doivent être les équipages pour être réglés suivant la raison des cubes , & ces nombres ne sont pas éloignés de ceux qui ont effectivement lieu dans la pratique.



Navires de	Largeurs.	Equipages.
80 canons	51 pieds.	717 hommes.
70	48	590
64	45	493
60	42	401
54	40	346
26	37	273
22	31 $\frac{1}{2}$	178
18	26	95
16	25	84

On doit entendre que, pour que cette loi ait lieu, il faut que l'artillerie soit aussi réglée sur cette proportion; car en surchargeant les Vaisseaux d'artillerie, il est nécessaire d'augmenter en même temps les équipages; mais ces deux articles étant fixés suivant la règle établie, les vivres suivront nécessairement la même règle, & par conséquent la totalité du Vaisseau.

(126.) De même qu'on a calculé le volume du fluide que déplace le Vaisseau tout armé, qu'il a toute sa charge, & qu'il est calé jusqu'à la ligne d'eau dans laquelle il doit naviguer, on peut calculer de la même manière le volume qu'il déplace lorsqu'il est vuide, qu'il n'y a que sa coque d'achevée, comme lorsqu'on vient de le lancer à la mer: & par conséquent on en peut conclure son poids. Le volume que déplaçoit en cet état le Vaisseau de 70 canons, & de 48 pieds de largeur, s'est trouvé de 58222 pieds cubiques; celui du Vaisseau de 60 canons, & de 42 pieds de largeur, s'est trouvé de 42705 pieds: celui de la Frégate de 26 canons, étoit de 16380 pieds: & celui de la Frégate de 22 canons, de 16693 pieds.

(127.) En supposant que les bois & les ferrures de ces Navires soient proportionnés d'une manière convenable, ces volumes doivent suivre la raison des cubes des largeurs. Le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, sera donc au cube de 42, largeur de celui de 60, comme 58222, volume que déplaçoit le premier, est à 39004, volume que devoit déplacer le second: mais ce dernier déplaçoit un volume de 42705<sup>PPP</sup>, lequel excède celui trouvé par l'analogie de 3701<sup>PPP</sup>. Cette différence vient non-seulement de la plus grande hauteur des entreponts qu'avoit, à proportion, le Vaisseau de 60 canons, mais particulièrement de la plus grande épaisseur qu'on a donnée, sans nécessité, aux pièces de bois qui entrent dans la construction. Pareillement, le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, est au cube de 31  $\frac{1}{2}$ , largeur de la Frégate de 22 canons, comme 58222



volume que déplaçoit le Vaisseau, est à 16693, volume que devoit déplacer la Frégate. Ce volume se réduit à 13477, si l'on en retranche 3216 pieds cubiques, qui correspondent à 2050 quintaux, qu'on a retranchés (120.), pour le poids du faux pont, de la dunette, & des couples que la Frégate avoit de moins. Mais cette Frégate a déplacé réellement 16490 pieds cubiques de volume: donc la différence 3013 est en excès, à cause de la plus grande épaisseur que le Constructeur avoit donnée, sans nécessité, aux bois qui entrent dans la construction. On a trouvé cet excès (120.) seulement de 2059: donc la différence 954 provient de 608 quintaux de lest que la Frégate portoit de moins, à proportion de celui que portoit le Vaisseau; ainsi les 3013 pieds cubiques, lesquels équivalent à 1920 quintaux de poids, doivent être attribués en entier au trop fort échantillon des pièces dont la Frégate étoit construite.

(128.) La Frégate de 26 canons qui, contre tout bon principe, s'est trouvée peser effectivement moins à proportion que celle de 22, se trouve néanmoins en quelque chose surchargée de bois. Le cube de 48, largeur du Vaisseau de 70 canons, est au cube de 33, largeur de la Frégate de 26, comme 58222, volume que déplaçoit la coque du Vaisseau, est à 18867, volume que devoit déplacer celle de la Frégate, en la supposant semblable au Vaisseau dans toutes ses dimensions; mais comme cette Frégate avoit 5 pieds de longueur de plus que cette proportion, il faut ajouter 755 pieds à ce volume, lequel devient, par cette raison, de 19622 pieds cubes. Retranchant de ce nombre 3780 pour le faux pont, la dunette, & les couples qu'elle avoit de moins, il restera, pour le volume que cette Frégate devoit déplacer 15842; en sorte qu'elle déplaçoit encore 538 pieds cubiques de plus qu'elle n'auroit dû le faire.

(129.) Il ne paroît pas croyable qu'il pût jamais entrer dans l'esprit du même Constructeur de donner plus d'épaisseur de bois à la Frégate de 22 canons qu'à celle de 26. L'erreur vient sans doute du défaut de soin des ouvriers, & du désordre qui regne le plus souvent dans les chantiers de construction: car il m'est arrivé à différentes fois de mesurer les couples de deux Navires parfaitement égaux, & j'ai trouvé une différence d'un pouce, & même d'un pouce & demi dans les épaisseurs.

(130.) Le volume de fluide que déplace le Vaisseau de 70 canons lorsqu'il est vuide, est les  $\frac{3}{5} + \frac{1}{300}$  de celui qu'il déplace étant armé, & prêt à naviguer; celui du Vaisseau de 60 canons est les  $\frac{3}{5} + \frac{61}{300}$ ; & celui de la Frégate de 22 canons les  $\frac{3}{5} + \frac{61}{300}$ : mais l'augmentation

de ces rapports dans ces deux Bâtiments provient, comme nous l'avons déjà vu, de ce qu'ils sont surchargés de bois : & ainsi on ne peut déduire de règles sûres pour la pratique. Si, dans les Frégates, on règle les dimensions des bois sur les largeurs, & qu'on appelle  $p$  le volume que déplace une Frégate armée, & en état de naviguer, en la supposant en tout semblable au Vaisseau ; si de plus on appelle  $r$  le volume qui correspond au poids des ponts & des couples qu'elle a de moins, &  $a$  celui qui correspond au poids de l'artillerie, dont aussi elle est moins chargée à proportion ; alors  $p - r - a$  sera le volume avec lequel la Frégate doit naviguer. Prenant  $q$  pour exprimer le volume qu'elle doit déplacer étant vuide, en la supposant toujours semblable en tout point au Vaisseau,  $q - r$  sera celui qu'elle déplacera réellement ; d'où il suit que  $\frac{q-r}{p-r-a}$  sera l'expression du rapport dans laquelle se trouveront les deux volumes. Mais, pour le Vaisseau, ce rapport est  $\frac{q}{p}$  : donc toutes les fois que  $\frac{q-r}{p-r-a}$  sera plus grand que  $\frac{q}{p}$ , comme cela doit être régulièrement, le rapport de ces deux volumes sera moindre dans les Frégates que dans les Vaisseaux ; c'est-à-dire, que le volume qu'elles déplacent, étant vuides, doit être moindre que les  $\frac{2}{3} + \frac{1}{300}$  de celui qu'elles déplacent lorsqu'elles sont chargées, & en état de naviguer. Au contraire, dans les Vaisseaux, cette raison doit augmenter à mesure qu'ils sont moins grands, parce qu'outre qu'il n'y a rien pour eux à retrancher à raison des ponts, ils ont, à proportion, leurs entreponts plus élevés.

(131.) Ces déterminations sont d'autant plus admissibles, qu'elles sont confirmées par l'expérience de la Frégate de 26 canons ; car les pièces de cette Frégate ne s'éloignoient que très-peu d'avoir des dimensions proportionnelles aux largeurs : elle étoit surchargée d'artillerie & de lest ; ainsi les efforts qu'elle avoit à soutenir dans les mouvements de roulis & de tangage, étoient beaucoup plus grands qu'ils n'auroient dû l'être, & cependant elle a supporté tous ces efforts sans avoir largué, & sans avoir donné la moindre apparence de brisure : ainsi toutes les Frégates n'ont pas besoin d'être construites avec des bois d'un échantillon plus fort que celui qu'on a donné à la Frégate dont il s'agit ici.

(132.) Toutes ces remarques demandent une aussi sérieuse attention de la part des Constructeurs, que la belle continuité des lignes d'eau sur laquelle ils fondent toute la perfection de leurs constructions. Un Bâtiment trop chargé de bois a un plus grand volume submergé dans le fluide, il éprouve plus de résistance pour le diviser,

viser, est, par conséquent, moins bon voilier, & en outre plus exposé à la dérive, & moins docile à son gouvernail; parce que les parties rondes qui devroient être élevées au-dessus de l'eau, se trouvent ordinairement submergées dans le fluide. Si le Bâtiment, sans être trop surchargé de bois, l'étoit trop par son artillerie, ces inconvénients auroient encore lieu; car, outre le poids excessif de l'artillerie, on est encore obligé d'augmenter la quantité du lest, pour abaisser le centre de gravité; d'où il résulte encore les mêmes inconvénients. Ainsi, on doit conclure de tout ceci qu'un Bâtiment surchargé de bois & d'artillerie, aura les plus mauvaises qualités qu'il soit possible d'imaginer.

(133.) Les Constructeurs Français, comme nous l'avons déjà dit, n'emploient pas une si grande quantité de bois. Le Vaisseau de 70 canons construit à la Française, tout armé & calé, jusqu'à la ligne de flottaison suivant laquelle il devoit naviguer, a été trouvé peser 57512 quintaux. Ajoutant à ce nombre 2501 quintaux, à cause des deux pieds que ce Vaisseau avoit de moins en largeur, afin de le réduire à avoir 48 pieds de largeur, son poids total sera de 60023 quintaux. Le Vaisseau de même grandeur, construit à l'Anglaise, pesoit, tout calé & prêt à prendre la mer, 61499 quintaux, & 37106, étant vuide & désarmé. Ainsi, la différence 24393 est le poids de tout ce qui compose l'équipement & l'approvisionnement. Ce poids convient également au Vaisseau Français, avec quelque augmentation de lest; supposons donc que le tout pese 25000 quintaux, en retranchant ce nombre du poids total 60023 quintaux, il restera 35023 quintaux, qui seront le poids de la coque entièrement finie; c'est 2083 quintaux de moins que la même coque construite à l'Anglaise. Suivant la construction Française, le poids de la coque sera donc les  $\frac{3}{5}$  —  $\frac{1}{60}$  du poids total du Vaisseau armé & équipé. On doit encore diminuer quelque chose dans les Frégates, pour les ponts qu'elles ont de moins; & beaucoup plus, si l'on a attention à ce qui a été dit, *Art. 113*. En effet, M. Bouguer (*Traité du Navire*, pag. 179 & 182) prétend que la coque de la Frégate *la Gazelle* pesoit seulement 138 tonneaux, tandis que cette Frégate toute armée en pesoit 400: de sorte que, quand la coque eût pesé 140 tonneaux, ce poids n'eût encore été que les  $\frac{3}{5}$  —  $\frac{1}{4}$  du poids total.

## CHAPITRE II.

*Du Centre du volume que le Vaisseau occupe dans le fluide.*

(134.) ON a vu dans le *Traité des fluides*, combien la situation du centre de volume contribue à l'augmentation, ou à la diminution des résistances, des inclinaisons & des moments. Il est donc nécessaire de déterminer par le calcul la vraie situation de ce centre dans les Vaisseaux, & de considérer les avantages qu'on peut obtenir de sa meilleure situation. Nous avons dit (*Tome I, Art. 124*) que, pour trouver le centre de masse d'un corps uniformément dense, comme est, dans le cas actuel, le volume de fluide que le Vaisseau déplace, il ne faut que multiplier l'espace différentiel compris entre deux plans parallèles au plan primitif, par la distance perpendiculaire de ce plan audit espace différentiel, intégrer ce produit, & diviser ensuite l'intégrale trouvée par l'espace que le corps occupe; & que le quotient exprimera la distance perpendiculaire du plan primitif au centre de masse ou, de volume. Ainsi, ayant divisé tout le corps du Vaisseau en prismes par des plans horisontaux & verticaux; & supposant qu'un de ces prismes soit compris, comme nous l'avons dit *Art. 107*, entre deux rectangles parallèles dont les côtés soient  $a$  &  $b$ ,  $e$  &  $f$ , l'espace différentiel de ce prisme sera, comme nous l'avons dit au même endroit,  $= aedx + \frac{a}{2}(f-e)x^2 + \frac{e}{2}(b-a)x^2 + \frac{x^3}{6}(f-e)(b-a)$ ,  $x$  exprimant la distance perpendiculaire du plan primitif à l'espace différentiel. En suivant donc la règle que nous venons d'énoncer, la distance du même plan au centre de gravité

$$\text{de prisme sera} = \frac{\int (aedx + \frac{a}{2}(f-e)x^2 + \frac{e}{2}(b-a)x^2 + \frac{x^3}{6}(f-e)(b-a))}{\int (aedx + \frac{a}{2}(f-e)x^2 + \frac{e}{2}(b-a)x^2 + \frac{x^3}{6}(f-e)(b-a))}$$

Intégrant effectivement, après avoir substitué  $d$  pour  $x$ , & après avoir réduit, on aura cette distance  $= \frac{\frac{1}{6}d(ae+af+eb+3bf)}{\frac{1}{6}d(2ae+af+eb+2bf)} = \frac{1}{2}d \pm \dots$

$\frac{d(bf-ae)}{2(2ae+af+eb+2bf)}$ ; le signe  $+$  ayant lieu lorsque le plan primitif est le plus petit plan  $ae$ , & le signe  $-$  lorsque c'est le plus grand  $bf$ . Supposant maintenant  $e=f$ , comme nous l'avons fait dans le même *Article 107*, supposition d'après laquelle on ne commet aucune erreur



DU CENTRE DU VOLUME QUE LE NAVIRE DÉPLACE. 85

sensible, la distance se réduira à  $\frac{1}{2}d \pm \frac{d(bf-ac)}{6(bf+ac)}$ ; c'est-à-dire que cette distance sera égale à la moitié  $\frac{1}{2}d$  de la hauteur du prisme, plus ou moins le produit de la même hauteur, par la différence des deux plans, divisé par six fois la somme des mêmes plans.

(135.) Supposons maintenant que chacun des solides compris entre deux des sections horizontales par lesquelles on a divisé le corps du Navire, soit un de ces prismes; que  $A$  exprime l'aire, ou la superficie de la première de ces sections; c'est-à-dire, de celle qui correspond à la première ligne d'eau,  $B$  celle de la seconde,  $C$  celle de la troisième, & ainsi de suite jusqu'à la quille qui est la dernière, & que nous appellerons  $R$ . Cela posé, la distance du premier plan de flottaison au centre de gravité du premier solide, sera  $\frac{1}{2}d - \frac{d(A-B)}{6(A+B)}$ , en exprimant par  $d$  la distance d'un plan de flottaison à l'autre. Pareillement la distance du même plan de flottaison au centre de gravité du second solide, sera  $= \frac{1}{2}d - \frac{d(B-C)}{6(B+C)}$ . Sa distance au centre de gravité du troisième sera  $= \frac{1}{2}d - \frac{d(C-D)}{6(C+D)}$ , & ainsi de suite. Considé-

rons maintenant chaque solide, comme un corps dont la masse est réunie à son centre de gravité, comme nous l'avons dit dans le *Tome I*, *Art. 80 & suiv.*, la distance du premier plan de flottaison au centre de toutes les masses, ou au centre du volume, sera égale à la somme de tous les produits de chaque corps, par la distance du plan de flottaison à son centre de gravité, divisée par la somme des masses, ou par le volume total. Le premier produit est  $\frac{1}{2}d(A+B) - \frac{1}{12}d^2(A-B)$ : le second  $\frac{1}{2}d^2(B+C) - \frac{1}{12}d^2(B-C)$ : le troisième  $\frac{1}{2}d^2(C+D) - \frac{1}{12}d^2(C-D)$ , & ainsi des autres. La somme de tous ces produits sera, par conséquent,  $= \frac{1}{2}d^2(A+4B+8C+12D+\&c...+(n-1)4R) - \frac{1}{12}d^2(A-R)$ ,  $A$  exprimant le premier terme, ou le premier plan de flottaison,  $R$  le dernier, &  $n$  leur nombre: donc la distance du premier plan de flottaison au centre de tout le volume, sera  $= \dots\dots\dots$

$$\frac{\frac{1}{2}d^2((A+4B+8C+12D+\&c...+(n-1)4R) - \frac{1}{12}d^2(A-R))}{\dots\dots\dots} = \dots\dots\dots$$

$$\frac{d(\frac{1}{2}A+B+C+D+\&c...+\frac{1}{2}R)}{d(\frac{1}{2}A+B+2C+3D+\&c...+(n-1)R) - \frac{1}{12}d(A-R)}$$

Dans l'exemple que nous avons donné du Vaisseau de 42 pieds de largeur (108.), on a trouvé  $A=5312$ ,  $B=4972$ ,  $C=4344$ ,  $D=3492$ ,  $E=2314$ ,  $R=200$ ,  $d=3\frac{1}{2}$ , &  $\frac{1}{2}A+B+C+D+E+\frac{1}{2}R=17878$ : donc la distance du premier plan de flottaison au centre de volume, sera  $= \dots\dots\dots$

$$\frac{3\frac{1}{2}(1328+4972+8688+10476+9256+1000) - \frac{3\frac{1}{2}}{12}(5312-200)}{17878} = 7 \text{ pieds moins}$$



$\frac{11}{9}$  de pouce; ou, en négligeant la petite fraction, on aura 6 pieds 11 pouces pour la quantité dont le centre de volume est abaissé au-dessous de la superficie du fluide.

(136.) On voit que, dans ce calcul, on a négligé d'avoir égard au volume qu'occupent les bordages, la quille, l'étrave, l'étambot, le taille-mer & le gouvernail, parce que l'altération que ces objets pourroient produire dans le résultat, seroit très-petite; mais, comme la quille peut faire baisser de quelque chose le centre de gravité, on peut prendre 7 pieds pour la distance ci-dessus.

(137.) Pour trouver ensuite ce dont le même centre de volume est éloigné de l'étrave, ou de l'étambot, ou ce qui convient mieux, pour trouver combien il est éloigné du maître couple, la même formule servira encore, en observant que chaque solide, ou prisme, sera présentement l'espace compris entre deux couples, & les aires, ou surfaces, seront les sections faites par ces mêmes couples; de sorte que  $A$  exprimera l'aire que le maître couple a de submergée dans le fluide,  $B$  celle qu'a le couple  $III$ , ou 3,  $C$  celle qu'a le couple  $VI$ , ou 6, & ainsi des autres. Mais il est nécessaire de faire attention qu'après les derniers couples  $XXVII$ , & 33, il y a un autre petit solide, ou prisme, compris entre ces couples & l'étrave, ou l'étambot. Pour introduire ce solide dans la formule, on supposera que  $\Delta$  exprime la distance de ces couples à l'étrave, ou à l'étambot, ou bien une distance moyenne, & l'on aura  $\frac{1}{2}\Delta - \frac{\Delta(R-0)}{6(R+0)} = \frac{1}{3}\Delta$  pour la distance des mêmes couples au centre de gravité du prisme, &  $(n-1)d + \frac{1}{3}\Delta$  pour la distance du même centre au maître couple. Le moment du petit prisme sera donc  $= ((n-1)d + \frac{1}{3}\Delta) \frac{1}{2}\Delta R$ . Faisant maintenant  $\Delta = \frac{d}{k}$ ,  $k$  exprimant le rapport entre les distances  $d$  &  $\Delta$ , on réduira l'expression de ce moment à  $((n-1)d + \frac{d}{3k}) \frac{dR}{2k}$ ; quantité qui, divisée par  $d$ , donnera au quotient  $(n-1 + \frac{1}{3k}) \frac{dR}{2k}$ : c'est ce qu'on doit ajouter au numérateur, pour y introduire l'action des prismes extrêmes. Ajoutant donc cette quantité, la formule deviendra . . . . .

$$\frac{d(A+B+2C+3D+4E+\dots + \frac{(2k+1)(n-1)R}{2k}) - \frac{1}{3}d(A - \frac{2k^2+1}{2k^2}R)}{\frac{1}{3}A+B+C+D+4E+\dots + \frac{1}{3}R}$$

en observant

d'introduire pareillement dans le dénominateur le volume des prismes extrêmes, ou de prendre pour dénominateur le volume entier de la partie du corps du Navire qui est submergée dans le fluide, divisé par la distance  $d$  d'un couple à l'autre.

(138.) Il n'y a rien maintenant de plus facile que de trouver les

valeurs de  $A, B, C, D, \&c.$ : car, suivant ce qui a été dit, *Art.* 106, pour avoir la valeur de chacune de ces aires, il faut faire une somme de la moitié de la largeur  $AB$  de chaque couple, prise sur le premier plan de flottaison, de deux fois la droite  $ED$ , ou la largeur du même couple au second plan de flottaison, de deux fois la droite  $HG$ , ou la largeur au troisième plan; & ainsi de suite jusqu'à prendre la moitié de la largeur de la quille, & multiplier cette somme par la distance d'une section, ou d'un plan de flottaison, à l'autre. Ainsi, dans l'exemple que nous avons donné dans l'*Art.* 108, les nombres des cinq cases qui correspondent au couple 0, sont les quatrièmes parties de ces différentes largeurs: multipliant donc les nombres de la première case par 1, ceux des autres par 4, & y ajoutant la moitié de la largeur de la quille, la somme sera  $= 21P. 0p. + 41P. 8p. + 39P. 8p. + 36P. 0p. + 29P. 4p. + 0P. 8p. = 168P. \frac{1}{4}$ : donc  $A = (168\frac{1}{4}) \frac{1}{4} = 589$ , à cause que  $\frac{1}{4}$  marque la distance entre les sections horizontales, ou entre les lignes d'eau. Pareillement les nombres des cinq cases qui correspondent au couple 3, expriment les largeurs des couples prises sur le plan des différentes lignes d'eau, c'est-à-dire, les demi-largeurs des plans de flottaison qui répondent au couple 3. Donc en prenant le premier nombre & le double des autres, avec la moitié de la largeur de la quille, nous aurons la somme qui sera  $20P. 11p. + 41P. 8p. + 39P. 8p. + 35P. 10p. + 29P. 4p. + 00P. 8p. = 168\frac{1}{2}$ ; donc  $B = (168\frac{1}{2}) \frac{1}{2} = 588$ . On doit faire la même chose avec les nombres des cinq cases correspondantes aux couples 6, 9, 12, &c.; pour avoir les valeurs de  $C, D, E, \&c.$ : on observera seulement pour le couple 33 de prendre deux fois le nombre de la première case, & quatre fois ceux des autres, parce que, dans cet exemple, on n'a pris pour ce couple, de même que pour le maître couple, que la moitié des demi-largeurs correspondantes aux différentes lignes d'eau. Ces opérations faites, on trouvera  $C=580, D=565, E=541, F=515, G=473, H=417, I=355, K=284, L=193, \& R=62$ . En outre, en prenant les mesures sur le plan, on trouvera  $k=\frac{1}{2}$ : donc en mettant toutes ces valeurs dans le numérateur de la formule, on aura pour les moments de la partie de la poupe, depuis le maître couple,

$$7\frac{1}{2}(147+588+1160+1695+2164+2575+2838+2916+2840+2556+1930) \\ + 7\frac{1}{2}\left(\left(\frac{(\frac{14}{3}+1)11.62}{\frac{14}{3}}\right) - \frac{1}{12}\left(589 - \frac{(\frac{14.7}{9}+1)62}{\frac{14.7}{9}}\right)\right) = 159387 - 313 = 159074.$$

(139.) Pour la partie de la proue  $A$  est, comme ci-dessus,  $=589$ , & l'on trouvera  $B=588, C=575, D=557, E=529, F=492,$

FRANC. VII.

$G=422$ ,  $H=310$ ,  $I=117$ ,  $R=18$ ; & en outre  $k=\frac{14}{3}$ . Substituant ces valeurs dans le numérateur de la formule, il deviendra  $7\frac{1}{2}(147+588+1150+1671+2116+2460+2532+2170+1016+180^*) - \frac{1}{2} \cdot 7\frac{1}{2}(589-18)=100204$ . Comme cette quantité marque les moments de la partie de la proue, à compter aussi du maître couple, lesquels sont opposés à ceux de la poupe, elle sera négative: par conséquent, la distance horizontale du maître couple au centre de masse, ou du volume, sera  $= \frac{15974-100204}{62572}$ , en prenant, pour le dénomina-

teur, le volume du corps du Navire, tel qu'on l'a trouvé dans l'Art. 108, divisé par  $7\frac{1}{2}$ , distance d'un couple à l'autre. Réduisant cette expression, on aura 5 pieds 7 pouces  $\frac{1}{2}$ , ou 5 pieds 1, parce que pour abréger davantage le calcul, nous omettons de faire attention à l'inclinaison de la quille avec l'horison, à cause que la différence que cette considération de plus pourroit produire dans les résultats, est très-légère. Il en est de même de la hauteur de 3 pieds 1, que nous avons employée, quoiqu'elle soit un peu plus petite dans les couples de proue, & pour les lignes d'eau les plus basses.

(140.) Comme la longueur qu'on donne au Vaisseau de 60 canons, est de 152 pieds, & que le maître couple est à 82 pieds de distance de la poupe, il s'ensuit que le maître couple ne sera éloigné du milieu du Vaisseau que de 6 pieds: ainsi le centre de volume & celui de gravité, sont seulement éloignés du milieu du Vaisseau de  $\frac{1}{2}$  de pied vers la proue \*\*.

\* On verra facilement que ce dernier nombre 180 qui est compris entre les deux premières parenthèses, est celui qui répond à  $\frac{(2k+1)(n-r)R}{2k} = \frac{(\frac{23}{3}+1)(10-1)18}{\frac{23}{3}} = 179 \frac{1}{3}$ . Comme il n'est

pas ici question d'une précision rigoureuse, l'Auteur a négligé plusieurs fois de petites fractions, c'est ce qui fait qu'il a mis 180; cependant il a compensé à peu près ces petites négligences: car en mettant le nombre 180, le résultat est 100207; mais en employant le véritable, on trouve à peu près 100204, comme il le donne. Au reste, ces légères différences ne peuvent être d'aucune conséquence sur la position du centre de gravité.

\*\* La méthode de M. Chapman, pour trouver le déplacement, que nous avons exposée dans la Note de l'Article 108, pag. 59, 60 & 62, s'applique aussi à la recherche de son centre de gravité; nous allons l'exposer succinctement, en conservant les dénominations établies à l'endroit cité.

Trouver le Centre de gravité d'un Plan terminé par une ligne courbe quelconque.

Projection  
horizontale.

Le centre de gravité du segment parabolique  $bdfr$ , est évidemment sur la ligne  $dr$ , ainsi il est éloigné de la ligne  $ab$  de la quantité  $ac=n$ . Le centre de gravité du trapèze rectiligne  $abfe$ , est éloigné de la même ligne  $ab$  de  $(\frac{a+2c}{a+c}) \frac{1}{3}n$ . Car le centre de gravité du rectangle  $abyc$  est éloigné de  $ab$ , de la quantité  $n$ , celui du triangle  $bfc$  en est éloigné de  $\frac{1}{3}c=\frac{1}{3}n$ : or (Tome I, Art.

(141.) Ayant trouvé le centre de volume du Vaisseau pour un plan de flottaison déterminé, il est utile maintenant de chercher l'altéra-

96 & 103.) la somme des moments du rectangle & du triangle pris par rapport à  $ab$ , étant divisée par la surface du trapèze, qui est  $(a+c)n$ , donnera la distance du centre de gravité du trapèze à la même ligne  $ab$ ; donc cette distance =  $\frac{a.2n.n + (c-a)n.\frac{1}{2}n}{(a+c)n} = \left(\frac{a+2c}{a+c}\right)\frac{1}{3}n$ : & par conséquent

le moment du trapèze par rapport à  $ab$ , =  $\left(\frac{a+2c}{a+c}\right)\frac{1}{3}n \times (a+c)n = (a+2c)\frac{1}{3}n^2$ .

Cela posé, la surface du segment parabolique  $bdf$  étant (108. Note, p. 69.) =  $(2b-a-c)\frac{1}{3}n$ . Son moment par rapport à  $ab$ , sera =  $(2b-a-c)\frac{1}{3}n^2$ : ainsi, par la même raison que ci-dessus, ce moment étant ajouté à celui du trapèze  $abef$ , & la somme étant divisée par l'espace total  $abdfe$ , qui est =  $(a+4b+c)\frac{1}{3}n$ , le quotient exprimera la distance du centre de gravité de cet espace à la ligne

$ab$ : donc cette distance =  $\frac{(a+2c)\frac{1}{3}n^2 + (2b-a-c)\frac{1}{3}n^2}{(a+4b+c)\frac{1}{3}n} = \left(\frac{4b+2c}{a+4b+c}\right)n$ , & son moment par

rapport à cette ligne =  $(4b+2c)\frac{1}{3}n^2$ . De même la distance du centre de gravité de l'espace  $cfhki$  à la ligne  $ef$  =  $\left(\frac{4d+2e}{c+4d+e}\right)n$ , & la distance à la ligne  $ab$  =  $\left(\frac{4d+2e}{c+4d+e}\right)n + 2n = \left(\frac{2c+12d+4e}{c+4d+e}\right)n$ ,

& son moment =  $(2c+12d+4e)\frac{1}{3}n^2$ . Pareillement la distance du centre de gravité de l'espace  $ikmon$  à la ligne  $ik$  =  $\left(\frac{4f+2g}{e+4f+g}\right)n$ , & en ajoutant  $ai=4n$ , la distance à  $ab$  sera =  $\left(\frac{4c+20f+6g}{e+4f+g}\right)n$ ,

& son moment =  $(4c+20f+6g)\frac{1}{3}n^2$ ; & ainsi des autres.

Prenant donc la somme des moments de ces trois espaces, & la divisant par l'espace total  $abkon$  qui est (108, Note, page 39.) =  $(a+4b+2c+4d+2e+4f+g)\frac{1}{3}n$ , on aura la distance du centre

de gravité de cet espace à la ligne  $ab$  =  $\frac{(4b+2c)\frac{1}{3}n^2 + (2c+12d+4e)\frac{1}{3}n^2 + (4c+20f+6g)\frac{1}{3}n^2}{(a+4b+2c+4d+2e+4f+g)\frac{1}{3}n} = \frac{(4b+2c+12d+8e+20f+6g)}{a+4b+2c+4d+2e+4f+g}n = \left(\frac{0.a+1.4b+2.2c+3.4d+4.2e+5.4f+6.g}{a+4b+2c+4d+2e+4f+g}\right)n$ .

On voit que le numérateur de cette expression contient les mêmes fonctions des ordonnées que le dénominateur, c'est-à-dire, les mêmes que celles qu'on emploie pour avoir la surface du plan (108. Note, p. 39.); mais qu'elles sont multipliées par la suite naturelle des nombres 0, 1, 2, 3, 4, &c.; ainsi, pour trouver la distance du centre de gravité d'un plan à la ligne qui le termine, il faudra 1°. écrire dans une même colonne toutes les ordonnées & fonctions d'ordonnées qui entrent dans l'expression de la surface, & en faire une somme; 2°. écrire dans une colonne, à côté, la suite naturelle des nombres 0, 1, 2, 3, 4, &c.; 3°. multiplier chaque nombre de la première colonne par celui qui lui répond dans la seconde, ce qui donnera une troisième colonne; 4°. multiplier la somme de la troisième colonne par l'intervalle d'une ordonnée à l'autre, & diviser le produit par la totalité de la première colonne. Le quotient marquera la distance du centre de gravité du plan à la première ordonnée. On remarquera en passant que cette première ordonnée ne doit point se trouver dans la troisième colonne, puisqu'elle a été multipliée par zéro.

#### Application à la recherche du Centre de gravité des solides.

On a vu (108, Note, p. 60.) que la solidité du corps  $MPRV$  =  $(c^2+4b^2+a^2)p.\frac{1}{6}NH$ , & que celle du corps  $SRV$  =  $(0+4c^2+a^2)p.\frac{1}{6}m$ : ainsi, conformément à ce qu'on vient de dire, la distance du centre

de gravité du corps  $MPRV$  au plan  $MP$  =  $\frac{(0.c^2+1.4b^2+2.a^2)NH}{c^2+4b^2+a^2} = \frac{(4b^2+2a^2)NH}{c^2+4b^2+a^2}$ : & celle du

solide  $SRV$  au plan  $SK$  qui passe par  $S$  =  $\frac{(0.0+1.4c^2+2.a^2)m}{(0+4c^2+a^2)} = \frac{(4c^2+2a^2)m}{4c^2+a^2}$ . S'il s'agit du

cône  $a^2=4c^2$ , & cette distance est =  $\frac{1}{2}m$ . Pour le parabolôide,  $a^2=2c^2$ , & cette distance devient =  $\frac{2}{3}m$ . Pour la demi-sphère & le demi-ellipsoïde,  $4c^2=3a^2$ , & cette distance devient =  $\frac{1}{2}m$ .

(Tome I, Article 124 & 125.)

S'il s'agit du cylindre, on peut faire, comme le dit M. Chapman,  $4c^2=5a^2$ ; mais il faut bien

Fig. 8.



tion qu'éprouvera ce centre, le Vaisseau étant supposé dans un autre plan de flottaison quelconque. Supposons donc que le Vaisseau,

observer de ne faire cette substitution que dans le dénominateur, parce que c'est seulement ce terme qui est relatif à la solidité du corps, & non dans le numérateur qui est toujours dans son état naturel; car quelque valeur qu'ait la première ordonnée, ou la première section circulaire, elle s'évanouit toujours, comme on l'a dit ci-dessus. Faisant donc  $4c^2 = 5a^2$ , la distance du centre de gravité du cylindre au plan  $SK$  deviendra  $= \frac{1}{2}m$ , comme cela doit être.

Au reste, on a déjà fait remarquer (108. Note, p. 69) que cette supposition de  $4c^2 = 5a^2$ , étoit tout-à-fait indirecte; ce n'est qu'en tourmentant, pour ainsi dire, la formule qu'on peut l'appliquer au cylindre: celle qui appartient à ce corps, & à tous ceux dont la ligne génératrice ne prend pas naissance sur l'axe, & dont par conséquent la première ordonnée n'est pas  $= 0$ , est  $\left( \frac{4c^2 + 2a^2}{f^2 + 4c^2 + a^2} \right) \frac{1}{2}m$ .

Car, comme nous l'avons vu, les fonctions des ordonnées qui entrent dans l'expression de leur solidité, est  $f^2 + 4c^2 + a^2$ , les multipliant par 0, 1, 2, on aura  $\left( \frac{4c^2 + 2a^2}{f^2 + 4c^2 + a^2} \right) \frac{1}{2}m$ , pour la distance cherchée: dans le cylindre, toutes les sections, ou ordonnées étant égales, on a  $a^2 = f^2 = u^2$ , &  $4c^2 = 4a^2$ ; donc cette expression devient  $= \frac{1}{2}m$ .

*Application à la recherche du Centre de gravité du déplacement du Vaisseau.*

PLANC. VII.

Ayant trouvé le volume déplacé, comme on l'a prescrit dans la Note de l'Article 108, on trouvera la distance du centre de gravité de la partie comprise entre les couples extrêmes, à l'un de ces couples, par exemple, à celui de l'arrière, qui est le couple 33, en opérant comme il suit: 1°. on écrira dans une même colonne verticale, la somme de tous les couples & fonctions de couples qui entrent dans l'expression de la solidité, en commençant par le couple de l'arrière. 2°. On écrira dans une colonne à côté, la suite naturelle des nombres 0, 1, 2, 3, &c., jusqu'au couple de l'avant. 3°. On multipliera chacun des nombres de la première colonne par celui qui lui répond dans la seconde, & on fera une somme de tous ces produits. 4°. On multipliera cette somme par la distance d'un couple à l'autre, & on divisera le produit par la somme de la première colonne, le quotient de la division indiquera la distance du centre de gravité de la partie comprise entre les couples extrêmes 33 & XXVII, au couple 33 qui est le plus en arrière.

On cherchera ensuite le centre de gravité du solide compris entre le couple 33 & l'étrambot, & celle du solide compris entre le couple XXVII & l'étrave, & pour cela on suivra une méthode analogue à celle qu'on vient d'exposer, ou à celle de l'Article 137. On prendra ensuite la somme des moments des parties comprises entre le couple 33 & XXVII, & entre le couple XXVII & l'étrave, par rapport au couple 33, & on en soustraira le moment de la partie comprise entre le couple 33 & l'étrambot; divisant le reste par la somme des volumes de ces trois parties, ou par le déplacement total, le quotient de la division sera la distance du centre de gravité du déplacement au couple 33 (Tome I, Article 96 & 103.), d'où l'on déduira la distance au milieu du Vaisseau, ou bien au maître couple, selon qu'on le jugera convenable.

On peut aussi chercher séparément le centre de gravité du volume compris entre le maître couple & l'étrave, & ensuite celle du volume compris entre le maître couple & l'étrambot, comme l'a fait notre Auteur, & ensuite en conclure la distance du centre commun de gravité de ces deux parties au maître couple. Nous conseillons même d'en agir ainsi, parce que dans plusieurs recherches on a besoin de connoître la position du centre de gravité de chaque partie prise séparément.

On emploiera la même méthode pour trouver la distance du centre de gravité du déplacement au plan de flottaison supérieur; mais au lieu de l'aire des couples, on fera usage de l'aire des plans de flottaison; & au lieu de la distance d'un couple à l'autre, on emploiera celle d'un plan de flottaison à l'autre. Les mêmes ordonnées qui servent pour trouver l'aire des couples, servent aussi pour trouver l'aire des plans de flottaison, mais en les employant dans un ordre contraire; ce calcul est trop facile pour que nous y insistions davantage. Après avoir trouvé le centre de gravité de la partie comprise entre les plans de flottaison supérieur & inférieur, on ajoute le moment de cette partie avec celui du volume compris entre le plan de flottaison inférieur & la quille, & l'on divise la somme par le déplacement total, ce qui donne la distance cherchée du centre de gravité du déplacement au plan de flottaison supérieur. Remarquons en passant que l'avantage de la méthode de M. Chapman, sur celle de notre Auteur, se fait sentir principalement dans la détermination du déplacement: quant à ce qui regarde le centre de gravité, l'avantage est bien peu considérable.

au lieu



au lieu d'être submergé dans le fluide, comme dans le calcul de l'Article 108, soit calé plus ou moins d'un nombre  $n$  de pouces, ou qu'il ait une autre ligne d'eau parallèle à la première, mais plus ou moins haute d'un nombre  $n$  de pouces. Suivant les règles établies pour trouver le centre des masses, on peut supposer que par le centre de volume déjà trouvé, on fasse passer un plan horizontal, & que celui-ci soit le plan primitif. Ensuite, on peut considérer le volume entier actuellement submergé, comme composé de deux corps, chacun réuni à son centre de gravité, l'un qui est le volume total que le Vaisseau occupoit d'abord dans le fluide, que nous appellerons  $v$ , & l'autre la nouvelle portion qu'on submerge de plus ou de moins, & qu'on peut exprimer par  $\frac{1}{12}na$ ; produit de la surface  $a$  du plan de flottaison le plus élevé par la hauteur  $\frac{1}{12}n$ \*, qui doit être submergée de plus, ou qui doit l'être de moins. On voit d'après cela que le moment du premier corps sera zéro, parce que son centre de gravité se trouve dans le plan primitif, & que le moment du second sera  $\frac{1}{12}na(d \pm \frac{n}{24})$ ,  $d$  étant la distance du premier plan de flottaison au centre de volume du premier corps, &  $\frac{n}{24}$  celle du centre du nouveau corps submergé au même plan. Donc

$\frac{\frac{1}{12}na(d \pm \frac{n}{24})}{v \pm \frac{1}{12}na}$  sera ce dont le nouveau centre de volume est éloigné du premier, & par conséquent  $d \pm \frac{1}{12}n \mp \frac{\frac{1}{12}na(d \pm \frac{n}{24})}{v \pm \frac{1}{12}na} = \frac{v(d \pm \frac{1}{12}n) + \frac{an^2}{2.144}}{v \pm \frac{1}{12}na}$  sera la quantité dont le même nouveau centre de volume sera éloigné de la superficie de l'eau. Mais la quantité  $\frac{an^2}{(v \pm \frac{1}{12}na)2.144}$  est susceptible d'être négligée; ainsi nous pouvons assigner pour l'expression de la même distance  $\frac{v(d \pm \frac{1}{12}n)}{v \pm \frac{1}{12}na}$ : & puisqu'à une très-petite différence près, & qu'on peut négliger, on a  $\frac{v \cdot \frac{1}{12}n}{v \pm \frac{1}{12}na} = \frac{1}{12}n$ , il s'ensuit que la distance du nouveau centre de volume à la superficie du fluide, sera encore  $= \dots \frac{vd}{v \pm \frac{1}{12}na} \pm \frac{1}{12}n$ : le signe positif ayant lieu lorsqu'on augmente le volume submergé, & le signe négatif lorsqu'on le diminue. Si nous substituons, dans l'une quelconque de ces formules, les valeurs que nous avons trouvées (Art. 108 & 135) pour le Vaisseau qui nous

\* On voit aisément que cette hauteur est exprimée en pieds, pour conserver l'uniformité du calcul, à cause que les surfaces des plans de flottaison sont évaluées en pieds carrés (108.).

fert d'exemple, d'après la supposition qu'il doive se submerger jusqu'à une autre ligne d'eau parallèle à la première, & qui en soit distante de 6 pouces, de façon qu'on ait  $n=6$ , nous aurons  $v=62573$ ,  $a=5312$ , &  $d=6$  pieds 11 pouces: par conséquent la distance verticale du nouveau centre de volume à la superficie du fluide sera  $= \frac{62573(\frac{6+1}{1})}{62573+(5312)\frac{1}{4}} + \frac{1}{4} = 7$  pieds 1 pouce  $\frac{1}{4}$ ; ou, pour compenser les quantités négligées  $= 7$  pieds  $\frac{1}{4}$ .

(142.) On peut parvenir à cette solution plus facilement & plus généralement, non seulement dans le cas où l'on submergeroit plus ou moins le Vaisseau, mais encore dans celui où l'on feroit quelque changement à son corps, en donnant plus ou moins de capacité à ses couples, ou, ce qui est la même chose, en augmentant, ou en diminuant son volume en quelque partie. Supposons, par exemple, que  $w$  soit le volume qu'on doit ajouter, &  $f$  la distance du centre de ce volume au centre du volume du Vaisseau: on aura (*Tom. I, Art. 81 jusqu'à 98*)  $v+w:w::f:\frac{fw}{v+w}$ , distance du centre du volume primitivement submergé au nouveau centre cherché. La distance  $f$  peut être positive, ou négative, selon que le centre du volume ajouté est plus bas, ou plus haut que le centre du volume du Vaisseau; & pareillement la quantité  $w$  sera positive, ou négative, selon qu'on ajoutera, ou qu'on retranchera le volume. De cette sorte, si on rend le vaisseau plus plein dans ses fonds, ou, comme disent les Marins, si on augmente le plat de ses varangues, il s'élèvera sur l'eau d'un volume égal au volume ajouté, & l'on aura deux quantités égales  $w$ , l'une positive, & l'autre négative, & pareillement deux distances  $f$ , l'une positive & l'autre négative. Comme le produit de deux quantités positives, de même que celui de deux quantités négatives, est toujours positif, il s'ensuit que les deux produits seront positifs, & leur somme sera le produit du volume ajouté  $w$  par la distance entre les centres du volume ajouté & du volume retranché.

(143.) Pour ce qui concerne la quantité dont le même centre peut s'éloigner, ou s'approcher du maître couple, comme la justesse du calcul exige que le nouveau corps qu'on submerge soit peu considérable, il en résultera toujours une quantité négligeable pour le déplacement horizontal du centre du volume.

(144.) Puisqu'en ajoutant le nouveau volume  $(5312)\frac{1}{4}=2656$  pieds cubiques dont on suppose que le vaisseau se submerge davantage, aux 66064<sup>PPP</sup> du volume total trouvé ci-dessus par le calcul (108.), on a 68720<sup>PPP</sup>, qui est, à très-peu-près, le volume qu'on a trouvé, par l'expérience (117.), que devoit occuper un Vaisseau de cette grandeur

nous saurons , par conséquent , que le centre du volume de ce Vaisseau sera aussi abaissé au-dessous de la superficie de l'eau de 7 pieds  $\frac{1}{2}$ .

( 145. ) Ayant trouvé le centre de volume d'un Vaisseau , il seroit facile de trouver le même centre pour les autres , si leurs fonds étoient entièrement semblables. Soit nommé  $n$  le Vaisseau dont le centre de volume est connu , &  $N$  celui pour lequel il est question de le trouver.

Soit  $m$  la largeur ,

$v$  le volume submergé ,

$a$  l'aire , ou la section du Vaisseau faite à la superficie du fluide ,

$d$  la distance de la superficie du fluide au centre de volume

$M$  la largeur ,

$V$  le volume submergé ,

$X$  la distance de la superficie du fluide au centre du volume ,

du  
premier  
Vaisseau.

du  
second  
Vaisseau.

Puisqu'on suppose les deux Vaisseaux semblables dans leurs fonds, on aura

$M^3 : m^3 :: V : \frac{m^3 V}{M^3}$ , volume que devrait déplacer le Vaisseau  $n$ , pour être dans la même disposition que l'autre Vaisseau  $N$ . Ainsi l'on aura  $v - \frac{m^3 V}{M^3}$  pour l'expression du volume qu'il devrait déplacer de moins , ou de

plus qu'il ne le fait ; &  $\frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{a}$  pour celle de la hauteur dont il devrait caler de plus , ou de moins , pour être dans la même disposition

que le Vaisseau  $N$ . Par conséquent  $\frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a}$  sera la distance de la superficie du fluide au centre du volume  $v - \frac{m^3 V}{M^3}$  ; & le moment de

celui-ci sera  $= (v - \frac{m^3 V}{M^3}) (d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a})$ . Donc la distance du centre

du volume total  $v$  au nouveau centre du volume  $\frac{m^3 V}{M^3}$  que devrait déplacer le Vaisseau  $n$ , pour être dans la même disposition que le

Vaisseau  $N$ , sera  $= \frac{(v - \frac{m^3 V}{M^3}) (d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a})}{v - (v - \frac{m^3 V}{M^3})}$  : ainsi, la distance de la

superficie du fluide au nouveau centre de volume , sera  $= \dots$

$d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{a} + \frac{(v - \frac{m^3 V}{M^3}) (d - \frac{v - \frac{m^3 V}{M^3}}{2a})}{v - (v - \frac{m^3 V}{M^3})}$  ; expression qui se réduit à

$\frac{mV}{2aM} + \frac{v(2ad-v)}{2a \cdot \frac{mV}{M}}$ . Or le Vaisseau  $n$  étant, d'après cela, dans la

même disposition que le Vaisseau  $N$ , les distances de leur centre de volume à la superficie du fluide, doivent être proportionnelles à leurs largeurs : donc  $m : M :: \frac{mV}{2aM} + \frac{v(2ad-v)}{2a \cdot \frac{mV}{M}} : X = ..$

$$\frac{M}{2a \cdot m} \left( \frac{mV}{M} + \frac{v(2ad-v)}{\frac{mV}{M}} \right).$$

(146.) Si nous voulions trouver, pour le Vaisseau de 70 canons, par exemple, la profondeur à laquelle son centre de volume est submergé dans le fluide, on auroit  $V=96500$ ;  $M=48$ . De même, pour le vaisseau de 60 canons, dont le centre de volume est submergé de 7 pieds  $\frac{1}{2}$ , on a trouvé que  $v=68650$ ,  $m=42$ , &  $a=5312+188=5500$ ; on ajoute 188 à la surface 5312 qu'on a trouvée (108.) pour le premier plan de flottaison, pour tenir compte de l'épaisseur des bordages, afin d'avoir la véritable aire de la section faite à la superficie du fluide. Ces valeurs étant substituées dans la formule, il en résulte  $X = \frac{8}{7 \cdot 11000} \left( \frac{(7)^3 96500}{8^3} + \frac{68650((7^2) 11000 - 68650)}{(7)^3 96500} \right)$ :

ou  $X=7$  pieds 10 pouces; telle est, pour le Vaisseau de 70 canons, la profondeur à laquelle le centre de volume est submergé au-dessous de la superficie de l'eau.

(147.) Pour la Frégate de 22 canons, on aura  $V=15170$ , &  $M=32$ : donc  $X = \frac{16}{21 \cdot 11000} \left( \frac{(21)^3 15170}{(16)^3} + \frac{68650((7^2) 11000 - 68650)}{(21)^3 15170} \right) =$

4 pieds 9 pouces; c'est la hauteur dont cette Frégate aura son centre de volume au-dessous de la superficie de l'eau.

(148.) Pour le Vaisseau à trois ponts, qui a 51 pieds de largeur, on a  $V=128293$ , &  $M=51$ : donc  $X$  sera = . . . . .

$\frac{17}{14 \cdot 11000} \left( \frac{(14)^3 128293}{(17)^3} + \frac{68650((7^2) 11000 - 68650)}{(17)^3 128293} \right) = 9$  pieds; c'est la profondeur à laquelle le centre du volume du Vaisseau à trois ponts sera submergé au-dessous de la superficie du fluide.

(149.) On trouvera de la même manière le centre de volume pour les autres Vaisseaux & Frégates, lorsque leurs fonds seront semblables; mais lorsque cette condition n'aura pas lieu, il sera nécessaire de le chercher directement par le calcul, comme nous l'avons fait pour le vaisseau de 60 canons.

## CHAPITRE III.

## Du Métacentre.

(150.) LE centre de volume varie lorsque le Vaisseau s'incline, & de cette variation dépend, comme nous l'avons vu dans le Traité des Fluides, la grandeur, ou la petitesse du moment, & de ce moment dépend la stabilité dans le cas du repos. Que  $ABD$  soit le corps du Vaisseau,  $AD$  sa ligne d'eau quand il est droit, &  $GL$  la même ligne quand il est incliné, de manière que  $LED = AEG$ , soit l'angle de l'inclinaison. Ceci posé, & supposant de plus que cet angle est infiniment petit, on se rappellera que nous avons trouvé (*Tome I, Art. 842.*), que les moments verticaux qui résistent à l'inclinaison sont exprimés par  $(HP + \frac{m}{12} \int e^3 c) \sin \Delta$ ,  $\Delta$  exprimant l'angle de l'inclinaison,  $H$  la distance du centre de gravité au centre de volume qu'on a trouvé,  $P$  le poids total du Vaisseau,  $m$  le poids d'un pied cubique du fluide,  $e$  la largeur  $AD$ , &  $c$  une différentielle de la longueur du Vaisseau. Divisant maintenant cette formule par  $P$ , poids du Vaisseau, on aura  $(H + \frac{m}{12P} \int e^3 c) \sin \Delta$  pour la distance horizontale du centre de gravité au nouveau centre de volume; mais  $H \sin \Delta$  est la distance horizontale du centre de gravité au centre primitif  $C$  du volume; donc  $\frac{m \sin \Delta}{12P} \int e^3 c$  est la distance horizontale  $CN$  du même centre primitif  $C$  au nouveau centre de volume  $N$ . Si l'on élève maintenant du point  $N$  la verticale  $NE$ , le point  $E$  sera celui que *M. Bouguer* a nommé *Métacentre*; & puisque  $CN$  est à  $CE$ , comme  $\sin \Delta$  est à 1, on aura  $CE$ , c'est-à-dire, la distance du centre de volume au Métacentre  $= \frac{m}{12P} \int e^3 c$ ; ou, parce que  $\frac{m}{P} = \frac{1}{v}$ ,  $v$  exprimant le volume total, on aura enfin  $CE = \frac{1}{12v} \int e^3 c$ .

(151.) Toute la difficulté consiste maintenant à trouver la valeur de  $\int e^3 c$ . Pour cela, supposons que la distance d'un couple à l'autre soit  $= d$ , & que la largeur du plus grand de deux couples consécutifs quelconques, prise dans le plan de flottaison, soit  $= a$ , & celle du plus petit,  $= b$ : d'après cela, il est clair que la largeur d'un autre couple distant de la quantité  $x$  du couple dont la largeur est  $= b$ , sera  $= b + \frac{x}{d}(a - b)$ ; par conséquent nous aurons  $e = b + \frac{x}{d}(a - b)$ , &



$e^3 = b^3 + \frac{3bx}{d}(a-b) + \frac{3bx^2}{d^2}(a-b)^2 + \frac{x^3}{d^3}(a-b)^3$ , &  $e^3c = b^3dx + \frac{3bx^2dx}{d}(a-b) + \frac{3bx^2dx}{d^2}(a-b)^2 + \frac{x^3dx}{d^3}(a-b)^3$  : donc la valeur de l'intégrale  $\int e^3c$ , pour tout l'espace compris entre les deux couples dont les largeurs sont  $b$  &  $b + \frac{x}{d}(a-b)$ , sera  $= b^3x + \frac{3bx^2}{2d}(a-b) + \frac{bx^3}{4d^2}(a-b)^2 + \frac{x^4}{4d^3}(a-b)^3$ ; & celle qui correspond à l'espace compris entre les couples dont les largeurs sont  $a$  &  $b$ , est  $= \dots \dots \dots d(b^3 + \frac{3}{2}b^2(a-b) + b(a-b)^2 + \frac{1}{4}(a-b)^3) = \frac{1}{4}d(a^3 + a^2b + ab^2 + b^3)$ . Soit maintenant la largeur du maître couple  $= A$ , celle du couple III, ou 3,  $= B$ , celle du couple VI, ou 6,  $= C$ , & ainsi des autres; l'on aura pour tous les couples depuis le maître couple jusqu'à la proue, ou jusqu'à la poupe  $\int e^3c = \dots \dots \dots \frac{1}{4}d(A^3 + A^2B + AB^2 + 2B^3 + B^2C + BC^2 + 2C^3 + C^2D + CD^2 + 2D^3 + D^2E + E^2D + \dots + S^2(R + (\frac{k+1}{k})S))$ ,  $S$  exprimant la largeur du dernier couple,  $R$  celle de l'avant-dernier, &  $\frac{k}{k+1}$  la raison de la distance  $d$  d'un couple à l'autre, à la distance du dernier  $S$  à l'extrémité de la proue, ou de la poupe\*; & par conséquent

\* Car si l'on met deux termes consécutifs de la formule, par exemple le second & le troisième, sous cette forme  $\frac{d}{4}B^2(A+B) + \frac{d}{4}B^2(B+C) + \frac{d}{4}C^2(B+C) + \frac{d}{4}C^2(C+D)$ , on verra, en suivant l'esprit de ce calcul, que la seconde partie de chaque terme avec la première partie du terme suivant, appartiennent à un même solide. Ainsi les parties  $\frac{d}{4}B^2(B+C)$  &  $\frac{d}{4}C^2(B+C)$  proviennent du solide compris entre les couples dont les largeurs sont  $B$  &  $C$ , tandis que la partie  $\frac{d}{4}C^2(C+D)$  appartient au solide suivant. Appliquant donc cette remarque au dernier terme de la formule, on verra, qu'en appelant  $Z$  la plus petite largeur du dernier solide, ce dernier terme sera exprimé généralement par  $\frac{d}{4}S^2(R+S) + \frac{d}{4}S^2(S+Z)$ , dont la première partie appartient à l'avant-dernier solide; ainsi, il n'y a que  $\frac{d}{4}S^2(S+Z)$  qui appartienne au dernier.

Supposons maintenant que la dernière largeur  $Z$  diminue jusqu'à être infiniment petite ou  $= 0$ , cette seconde partie deviendra  $\frac{d}{4}S^2(S)$ . De plus, si l'on suppose avec l'Auteur que la hauteur de ce dernier solide, au lieu d'être  $= d$ , comme celle des précédents, soit  $= \frac{d}{k}$ , on aura  $\frac{d}{4}S^2(\frac{1}{k}S)$ . Substituant cette dernière expression dans le dernier terme de la formule, en place de la seconde partie, ce terme deviendra  $\frac{d}{4}S^2(R+S+\frac{1}{k}S) = \frac{d}{4}S^2(R+\frac{k+1}{k}S)$ ; c'est l'expression même de l'Auteur.

Nous n'avons entré dans ce détail qu'en faveur des commençants, qui sont toujours un peu embarrassés dans ces sortes de calculs. Remarquons encore dans les mêmes vues, que l'expression  $\frac{d}{4}S^2(\frac{1}{k}S)$ , ou  $\frac{1}{4} \cdot \frac{d}{k} \cdot S^3$  que nous venons de trouver pour le dernier solide, fait voir qu'il faut multiplier le cube de sa base, par le quart de sa hauteur. C'est la règle qu'on trouve pour ces solides extrêmes dans l'excellent Ouvrage de M. Chapman.

$$\frac{1}{12v} \int c^3 = \frac{d}{48v} (A^2(A+B) + B^2(A+2B+C) + C^2(B+2C+D) + \dots + S^2(R + (\frac{k+1}{k})S)),$$

pour la distance du centre de volume au Métacentre.

(152.) Si l'on substitue dans cette formule les valeurs qu'on a trouvées dans l'exemple de l'Art. 108, où l'on a calculé le déplacement du Vaisseau de 42 pieds de largeur,  $\frac{1}{12v} \int c^3$  sera pour la poupe =

$$\frac{7\frac{1}{2}}{48.68650} ((42)^2(42+41\frac{1}{2}) + (41\frac{1}{2})^2(42+83\frac{1}{2}+41\frac{1}{2}) + (41\frac{1}{2})^2(41\frac{1}{2}+83\frac{1}{2}+41\frac{1}{2}) + \dots$$

.... + (17\frac{1}{2})^2(27\frac{1}{2}+28)), & pour la proue =

$$\frac{7\frac{1}{2}}{48.68650} ((42)^2(42+41\frac{1}{2}) + (41\frac{1}{2})^2(42+83\frac{1}{2}+41\frac{1}{2}) + (41\frac{1}{2})^2(41\frac{1}{2}+83\frac{1}{2}+41\frac{1}{2}) + \dots$$

.... + (9\frac{1}{2})^2(25\frac{1}{2}+13)) \* ; & en faisant réellement tous les pro-

duits & toutes les sommes, tant pour la partie de la poupe que pour celle de la proue, on aura, pour le Vaisseau de 60 canons & de

24 pieds de largeur,  $\frac{1}{12v} \int c^3 = 9$  pieds  $\frac{1}{2}$ ; c'est la distance du centre de volume au Métacentre.

(153.) Pour ajouter maintenant au résultat ce qui correspond pour l'épaisseur du bordage des deux côtés du Vaisseau, qui est de 15 pouces, en tout; on remarquera que la quantité  $c^3$  entrant dans l'ex-

Le même Auteur donne une méthode fort ingénieuse & fort commode pour trouver la valeur de  $\int c^3$ , laquelle est fondée sur les mêmes principes que celle que nous avons développée dans la Note de l'Article 108, pour trouver la surface d'un plan; en voici la pratique. Il faut 1°. mettre dans une même colonne les cubes de toutes les largeurs des couples, prises au plan de flottaison supérieur, y compris la largeur des couples extrêmes 33 & XXVII. 2°. Prendre le premier & le dernier cube tels qu'ils sont, & multiplier le second par 4, le troisième par 2, le quatrième par 4, le cinquième par 2, & ainsi de suite jusqu'à l'avant-dernier, qui se trouvera multiplié par 4, attendu que le nombre des couples doit être impair (108. Note.). 3°. Faire la somme de tous ces produits, & la multiplier par le tiers de la distance d'un couple à l'autre. 4°. Multiplier le cube de la base de chacun des deux solides extrêmes par le quart de leur hauteur, & ajouter ces produits à la somme des précédents. 5°. Enfin, diviser cette dernière somme par 12 fois le volume submergé, le quotient exprimera la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume.

On peut faire le calcul pour une des moitiés du Vaisseau, c'est-à-dire, en n'employant que les cubes des demi-largeurs; alors après avoir fait la quatrième opération ci-dessus, il faudra doubler le résultat qu'elle aura donné, & diviser par le triple du volume submergé; ce qui revient absolument au même. Au reste, cette méthode n'est pas plus courte ni plus rigoureuse que celle de notre Auteur, elle deviendrait même plus longue si l'on étoit privé de la Table des cubes des nombres naturels, que M. Chapman a donnée à la fin de son Ouvrage. Cette Table est d'un usage commode, elle est calculée de centième en centième d'unité, depuis 0,01 jusqu'à 26,00, qui est, à peu près, la plus grande demi-largeur que puissent avoir les Vaisseaux; quant à la précision, nous donnons la préférence à la méthode de D. Georges Juan.

\* L'Auteur donne  $(\frac{k+1}{k})S = 28$  pour la poupe, &  $= 13$  pour la proue. Ce résultat suppose  $k$  plus petit qu'à l'Article 138, & cela doit être ainsi, puisque cette quantité marque ici le rapport entre la distance d'un couple à l'autre, & la distance du dernier couple  $S$  à l'étrave ou à l'étrambot, prise au plan de flottaison; au lieu qu'à l'Article 138, cette dernière distance étoit plus petite (137.), ce qui devoit donner une plus grande valeur à  $k$ .

pression de la hauteur du Métacentre, elle indique que cette hauteur est comme les cubes des largeurs; on fera donc  $(42)^3 : (43\frac{1}{2})^3 :: 9\frac{1}{2} : 10\frac{1}{2}$ , vraie hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans le Vaisseau de 60 canons.

(154.) En outre, on pourroit encore ajouter la quantité dont le même Métacentre s'élève quand le Vaisseau s'incline d'une quantité considérable, parce que les côtés du Vaisseau, à mesure qu'ils s'élèvent au-dessus de l'eau, ayant plus de saillie en dehors, particulièrement dans les extrémités du Vaisseau, il est clair que la quantité  $e^3$  augmente à mesure que l'inclinaison est plus grande; & l'inclinaison peut être telle que la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume, aille jusqu'à 11 pieds  $\frac{1}{4}$ .

(155.) Ayant trouvé le Métacentre pour un Vaisseau, on peut, avec facilité, le trouver pour tous les Vaisseaux, dont les sections à la superficie de l'eau sont entièrement semblables; car, dans ce cas, la quantité  $\frac{1}{12} se^3 c$ , est comme les quatrièmes puissances des largeurs. Cette quantité pour le Vaisseau de 42 pieds de largeur, est  $= 639819$ : par conséquent pour trouver la valeur correspondante pour le Vaisseau de 70 canons, qui a 48 pieds de largeur, on fera  $(42)^4 : (48)^4 :: 639819 : 1091502 = \frac{1}{12} se^3 c$ , dans le Vaisseau de 70 canons. On aura donc pour ce Vaisseau la distance du centre de volume au Métacentre,  $= \frac{1}{12} se^3 c = \frac{1091502}{96500} = 11$  pieds 3 pouces  $\frac{1}{4}$ : auxquels ajoutant 1 pied, à raison du bordage, & quelque chose de plus pour les rondeurs (154.); on aura dans le Vaisseau de 70 canons  $\frac{1}{12} se^3 c = 13$  pieds  $\frac{1}{4}$ .

(156.) Pour la Frégate de 12 canons, qui a 31 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur, nous aurons  $(42)^4 : (31\frac{1}{2})^4 :: 639819 : 206761$ : donc le Métacentre sera au-dessus du centre de volume de  $\frac{206761}{25170} = 8$  pieds 2 pouces  $\frac{1}{4}$ ; ou en ajoutant 8 pouces  $\frac{1}{4}$  à cause du bordage, & 9 à cause des rondeurs, on aura  $\frac{1}{12} se^3 c = 9$  pieds  $\frac{1}{2}$ .

(157.) Pour le Vaisseau à trois ponts, avec 51 pieds de largeur, on a  $(42)^4 : (51)^4 :: 639819 : 1391434$ : donc le Métacentre sera au-dessus du centre de volume de  $\frac{1391434}{133053} = 10$  pieds 5 pouces  $\frac{1}{4}$ ; ou en ajoutant 13 pouces  $\frac{1}{4}$ , à raison du bordage, & 15 pouces à cause des rondeurs, on aura  $\frac{1}{12} se^3 c = 12$  pieds  $\frac{1}{4}$ . On procédera de la même manière pour trouver le Métacentre dans les autres Vaisseaux.

(158.) Ayant trouvé le Métacentre relativement aux inclinaisons latérales, il nous reste maintenant à trouver ce point relativement aux

aux inclinaisons que peut prendre le Vaisseau de poupe à proue, & réciproquement, c'est-à-dire, par rapport aux inclinaisons qui proviennent du mouvement sur un axe horizontal perpendiculaire à la quille, & passant par le centre de gravité. Soit  $\Delta$  l'angle de ces inclinaisons que nous supposons infiniment petites,  $y$  la largeur d'un couple prise à la superficie de l'eau, &  $z$  la distance horizontale de ce couple au plan vertical, perpendiculaire à la quille, qui passe par le centre de tout le volume submergé. Cela posé,  $ydz$  sera une différentielle de l'aire, ou de la section du Vaisseau faite à la superficie du fluide;  $yzdz \sin \Delta$  sera celle du petit volume qui se submergera dans l'inclinaison;  $yz^2 dz \sin \Delta$  sera le moment de cette différentielle; par conséquent  $\sin \Delta \int yz^2 dz$  sera l'expression du moment total de la nouvelle partie submergée;  $\frac{\sin \Delta}{v} \int yz^2 dz$ , celle de la distance horizontale du centre de volume à la verticale qui passe par le Métacentre, &  $\frac{1}{v} \int yz^2 dz$  celle du centre de volume au Métacentre (150, & Tome I, Art. 842.).

Pour trouver maintenant la valeur de  $\int yz^2 dz$ , supposons que  $a$  soit la largeur d'un couple prise à la superficie du fluide,  $b$  celle d'un autre couple immédiatement plus petit,  $d$  la distance d'un couple à l'autre,  $n$  celle qu'il y a du couple dont la largeur est  $a$  au plan vertical qui passe par le centre de volume, &  $x$  celle du couple dont la largeur est  $b$  à un autre couple intermédiaire entre  $b$  &  $a$ . Cela posé, il est

clair que  $\frac{ax+b(d-x)}{d} = y$  sera la largeur de ce couple intermédiaire (150.), &  $z = n + d - x$ : ainsi, nous aurons  $yz^2 dz = -dx(n+d-x)^2 \left( \frac{ax+b(d-x)}{d} \right) = \dots\dots\dots$

$$= -\frac{dx}{d} \left( bd(n+d)^2 + (a-b)(n+d)^2 x - 2(a-b)(n+d)x^2 + (a-b)x^3 \right) - 2bd(n+d)x + bdx^2;$$

quantité dont l'intégrale complete\* est =  $\dots\dots\dots$

$$\left. \begin{aligned} & bd(n+d)^2 + \frac{1}{2}d(a-b)(n+d)^2 - \frac{2}{3}d^2(a-b)(n+d) + \frac{1}{4}d^3(a-b) \\ & - bd^2(n+d) + \frac{1}{2}bd^3 \end{aligned} \right\}$$

$$= \frac{1}{2}n^2d(a+b) + \frac{1}{3}nd^2(a+2b) + \frac{1}{4}d^3(a+3b).$$

Cette valeur de  $\int yz^2 dz$  sera donc celle qui correspond au volume compris entre les couples dont les largeurs sont  $a$  &  $b$ . Supposons maintenant que  $A$  soit la largeur du maître couple à la superficie de l'eau,  $B$  celle du couple III,  $C$  celle du couple VI, & ainsi de suite; que  $q$  soit de même la distance du maître couple au centre de volume. Substituant, dans la formule,  $q$  pour  $n$ ,  $A$  pour  $a$ , &  $B$  pour  $b$ , la valeur de  $\int yz^2 dz$  correspon-

\* On obtient cette intégrale en faisant  $x = d$ , après avoir intégré.



dante au volume compris entre les couples 0 & III, sera  $= \frac{1}{4}q^3d(A+B) + \frac{1}{3}qd^2(A+2B) + \frac{1}{2}d^3(A+3B)$ . La distance du centre de volume au couple III, est  $= q+d$ ; substituant donc, dans la même formule,  $q+d$  pour  $n$ ,  $B$  pour  $a$ , &  $C$  pour  $b$ , la valeur de  $\int yz^2dz$ , correspondante au volume compris entre les couples III & VI, sera  $= \frac{1}{4}q^3d(B+C) + \frac{1}{3}qd^2(4B+5C) + \frac{1}{2}d^3(11B+17C)$ . On trouvera de la même manière les autres valeurs de  $\int yz^2dz$  correspondantes au volume compris entre les autres couples, jusqu'au dernier de la proue; & en sommant ces quantités, on trouvera que la valeur de l'intégrale qui correspond au volume compris entre le maître couple & le dernier couple de proue, est = . . . . .

$$\left. \begin{aligned} & q^3d(\frac{1}{4}A+B+C+D+E+F+G+H+\&C.) \\ & qd^2(\frac{1}{3}A+2B+4C+6D+8E+10F+12G+14H+\&C.) \\ & \frac{1}{2}d^3(A+8B+20C+32D+44E+56F+68G+80H+\&C.) \\ & \frac{1}{4}d^4(0+B+5C+13D+25E+41F+61G+85H+\&C.) \end{aligned} \right\}$$

On aperçoit clairement l'ordre de ces séries. Les coefficients des trois premières sont en progression arithmétique; & ceux de la quatrième sont la somme des carrés des nombres qui expriment le rang des deux termes précédents; par exemple, le coefficient 13 est la somme de 9 & de 4, carrés des nombres 3 & 2, qui indiquent le rang des termes  $C$  &  $B$ . Pareillement 25 est la somme de 16 & de 9, carrés des nombres 4 & 3, qui indiquent le rang des termes  $D$  &  $C$ , & ainsi des autres.

Pour trouver maintenant la valeur de  $\int yz^2dz$ , correspondante au volume compris entre le maître couple & le plan vertical, qui passe par le centre de volume, nous n'avons qu'à substituer, dans la formule, 0 pour  $n$ ,  $q$  pour  $d$ ,  $A$  pour  $b$ , & la largeur du Vaisseau, dans le même plan vertical, pour  $a$ : mais, attendu que, dans cet endroit, la différence entre les largeurs du Vaisseau, prises au maître couple & au susdit plan vertical, est très petite, ou nulle, nous pouvons substituer de même  $A$  pour  $a$ , & nous aurons  $\frac{1}{4}q^3A$  pour cette valeur. Enfin, pour trouver la valeur de  $\int yz^2dz$ , correspondante au volume compris entre le dernier couple de proue & l'étrave, supposons que  $S$  soit la largeur de ce dernier couple,  $k$  sa distance à l'étrave,  $r$  le nombre des couples, le maître couple excepté; ce qui donnera  $n = q + (r-1)d$ , pour ce qui appartient à l'espace compris entre les couples dont les largeurs sont  $R$  &  $S$  ( $R$  étant celle de l'avant-dernier); & pour celui compris entre  $S$  & l'étrave,  $n = q + rd$ . Ces deux valeurs étant substituées dans la formule, il en résulte les derniers termes des séries = . . . . .



$\frac{1}{4}q^2(d+k)S + q((rd)(d+k) - \frac{1}{4}d^2 + \frac{1}{4}k^2))S + \frac{1}{4}((6r^2d^2(d+k) - 4rd(d^2 - k^2) + d^3 + k^3))S^*$ ,  
d'où l'on conclura que la distance du centre de volume au Méta-  
centre, dans les inclinaisons de poupe à proue, est = . . . . .

$$\left. \begin{aligned} & \frac{1}{4}q^3A \\ & \frac{1}{4}q^2d(\frac{1}{4}A+B+C+D+E+\&C.) + \frac{1}{4}q^2(d+k)S \\ & \frac{1}{4}q^2d(\frac{1}{4}A+2B+4C+6D+8E+\&C.) + q((rd)(d+k) - \frac{1}{4}d^2 + \frac{1}{4}k^2))S \\ & \frac{1}{4}d^3(A+8B+20C+32D+44E+\&C.) + \frac{1}{4}((6r^2d^2)(d+k) + d^3 + k^3)) \\ & \frac{1}{4}d^3(0+B+5C+13D+25E+\&C.) - \frac{1}{4}rd(d^2 - k^2)S \end{aligned} \right\}$$

bien entendu que cette expression convient également pour la proue  
& pour la poupe, & que pour celle-ci  $q$  est négatif.

(159.) Si nous substituons dans cette formule les quantités  $A=42P$ :  
 $B=41P$   $10p$ ,  $C=41P$   $10p$ :  $D=41P$   $8p$ :  $E=41P$   $6p$ :  $\&C.$   
 $d=7\frac{1}{2}$ :  $k=4P$   $9p$ :  $q=5$ :  $r=9$ , que nous avons trouvées pour  
la proue dans l'exemple du Vaisseau de 60 canons, & de 42 pieds  
de largeur que nous avons donné, *Art.* 108, on aura  $\frac{1}{4}q^3A=1750$ :  
la premiere série sera = 59912: la seconde = 702690: la troisieme  
& la quatrieme réunies = 2808127: ainsi la somme de ces quantités  
est = 3572469. Pour la poupe,  $A=42$ :  $B=41P$   $10p$ :  $C=41P$   
 $8p$ :  $D=41P$   $4p$ :  $E=40P$   $10p$ :  $\&C.$   $d=7\frac{1}{2}$ :  $k=4$ :  
 $q=-5$ :  $r=11$ ; & il en résulte  $\frac{1}{4}q^3A=-1750$ : la premiere série  
= 78125: la seconde = -1094671: la troisieme & la quatrieme  
réunies, = 5200707: la somme de toutes ces quantités est = 4182411,  
laquelle jointe avec celle trouvée ci-dessus 3572469, donne au total  
7754880. Divisant cette quantité par  $65850 = 68650 - 2800 = v$ ,  
volume qu'occupe le Vaisseau de 60 canons, moins 2800, volume  
du bordage qui n'est point entré dans le calcul, il vient au quotient

\* Si l'on considère, avec quelque attention, les suites précédentes, on verra qu'on a eu pour  
objet de réunir dans une même suite, tous les termes multipliés par la largeur d'un même couple,  
du moins autant que le permettoit l'ordre de série qu'il étoit essentiel d'observer, pour rendre les  
applications numériques plus faciles. C'est pour remplir ce dernier objet qu'on n'a pas réuni la troi-  
sieme & la quatrieme suite, pour n'en faire qu'une seule, ce qui étoit même indiqué par le multi-  
plicateur  $d$ , commun à ces deux suites; & ce que le calcul direct fournissoit d'ailleurs. Mais l'Au-  
teur a séparé, d'une maniere fort élégante, cette suite unique en deux autres, qui observent,  
comme on vient de le voir, une loi facile à retenir, & d'une application commode.

C'est encore en considérant l'esprit de la méthode de l'Auteur, qu'on verra la raison pour laquelle  
il prescrit de faire dans la formule générale les substitutions relatives à l'espace compris entre le der-  
nier couple, dont la largeur est  $S$ , & l'avant-dernier, dont la largeur est  $R$ : car en se contentant  
de faire le calcul relatif à l'espace compris entre le couple  $S$  & l'étrave, on auroit bien eu des termes  
affectés de la largeur  $S$  de ce couple, mais on n'auroit eu qu'une partie de ceux qui doivent l'être;  
puisque le volume compris entre  $R$  &  $S$  doit aussi donner des termes affectés de  $S$ . Quant aux termes  
affectés de  $R$ , on les a rejetés, parce qu'ils sont censés compris dans les termes précédents des  
séries.

Nous observerons encore, en faveur des commençants, que dans la substitution relative à l'espace  
compris entre le dernier couple & l'étrave, il faut avoir attention de ne pas confondre la lettre  $d$   
qui est dans la formule générale, avec celle de la valeur de  $n$ . Celle de la formule générale n'ex-  
prime que la distance entre le couple dont la largeur est  $S$  & l'étrave, c'est-à-dire, qu'elle est =  $k$ ;

117 pieds  $\frac{1}{2}$  pour la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons de poupe à proue \*.

Ayant trouvé cette hauteur pour un Vaisseau, il est facile de la trouver pour les autres, si l'on a calculé auparavant celles qui correspondent aux inclinaisons latérales, & si l'on suppose les sections faites par un plan coïncidant avec la superficie de l'eau entièrement semblables : car, comme les deux hauteurs du Métacentre sont, dans l'un & l'autre Vaisseau, comme les quatriemes puissances de leurs dimensions linéaires, tant pour les inclinaisons latérales, que pour celles de poupe à proue, elles seront entre elles dans la même raison. Pour le Vaisseau de 60 canons (152.), on a trouvé la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons latérales,  $= 9$  pieds  $\frac{1}{2}$ ; & dans celles de poupe à proue, nous venons de trouver que la hauteur du Métacentre  $= 117$  pieds  $\frac{1}{2}$ . De plus, on a trouvé, (155.) pour le Vaisseau de 70 canons, la hauteur du Métacentre dans les inclinaisons latérales  $= 11$  pieds 3 pouces  $\frac{1}{2}$  : on aura donc  $9\frac{1}{2} : 117\frac{1}{2} :: 11\frac{3}{4} : 142$  pieds 5 pouces, hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume, pour le Vaisseau de 70 canons, dans les inclinaisons de poupe à proue. Pour la Frégate de 22 canons, on a

mais celle de la valeur de  $n = q + rd$ , exprime la distance d'un couple à l'autre, & doit être conservée sous cette forme. Ainsi, pour éviter toute équivoque, on fera bien de faire  $d = k$ , dans la formule générale; & ensuite de faire  $n = q + rd$ ,  $a = S$ , &  $b = 0$ . Ces opérations faites, on aura les expressions mêmes de l'Auteur. Nous avons corrigé quelques négligences typographiques, qui se sont glissées dans cet article, & qui pourroient arrêter les commençants, en jetant de l'incertitude dans leurs opérations.

\* L'Auteur fait dans ce calcul la distance  $k$  du couple XXVII, à l'étrave plus grande qu'elle ne résulte de l'Article 152, & il fait, au contraire, la distance du couple 33 à l'étrave plus petite; car d'après cet Article la première distance  $= 2p\ 6p$ , & la seconde  $= 4p\ 2p$ . Mais on remarquera que ces distances devant être prises à la superficie de l'eau, la première est augmentée, & la seconde est diminuée par l'inclinaison de poupe à proue; & c'est, sans doute, pour tenir compte de cet effet, que l'Auteur a fait les changements dont nous parlons. C'est aussi dans les mêmes vues qu'il a fait  $q = \pm 5p$ , au lieu de  $\pm 5p\frac{1}{2}$  qu'on a trouvé, Article 139; parce que l'inclinaison de poupe à proue, porte le centre de volume plus vers la proue, & diminue la distance du maître couple au plan vertical qui passe par ce centre. Au reste, en employant les nombres que l'Auteur indique, les résultats numériques qu'on trouve dans le texte, ne sont pas rigoureusement exacts, nous avons refait ces calculs, & nous avons trouvé pour la proue  $\frac{1}{3}q^3A = 1750$ ; la première série  $= 59908$ ; la seconde  $= 703610$ ; la troisième  $= 679212$ ; & la quatrième  $= 2128653$ ; ainsi la somme de ces quantités pour la proue est  $= 3573133$ . Pour la poupe, nous avons trouvé  $\frac{1}{3}q^3A = -1750$ , la première série  $= 74342$ ; la seconde  $= -1096840$ ; la troisième  $= 1296804$ ; & la quatrième  $= 4210684$ ; ainsi, la somme de toutes ces quantités pour la poupe  $= 4486740$ ; joignant ce résultat avec celui qu'on vient de trouver pour la proue, on aura au total 8059873. Divisant donc cette somme par 65850; il vient au quotient 122 pieds  $\frac{2}{3}$ , pour la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons de poupe à proue. Nous nous contentons d'indiquer ces différences pour justifier les essais de commençants, sans réformer le texte de l'Auteur, parce qu'il ne nous est pas possible de faire la même chose par-tout (Voyez ci-après la Note de l'Article 179). Ces résultats numériques ne sont d'ailleurs d'aucune importance pour la pratique, il suffit que les formules analytiques, qui sont censées les avoir fournis, soient exactes.

trouvé la hauteur du Métacentre au-dessus du centre de volume dans les inclinaisons latérales = 8 pieds 2 pouces  $\frac{1}{4}$  : donc on aura  $9\frac{1}{2} : 117\frac{1}{4} :: 8\frac{1}{4} : 103\frac{1}{4}$ , qui est la hauteur du Métacentre, pour cette Frégate, dans les inclinaisons de poupe à proue. Enfin, on a trouvé, pour le Vaisseau à trois ponts, que la hauteur du Métacentre dans les inclinaisons latérales = 10 pieds  $\frac{1}{4}$  : donc on aura  $9\frac{1}{2} : 117\frac{1}{4} :: 10\frac{1}{4} : 131\frac{1}{4}$ , qui est la hauteur du Métacentre dans les inclinaisons de poupe à proue. Si les sections horizontales des Vaisseaux, faites à la superficie de l'eau n'étoient pas semblables, il seroit nécessaire de calculer la hauteur du Métacentre pour chaque Vaisseau séparément, en procédant comme on l'a fait dans l'exemple relatif au Vaisseau de 60 canons.

## CHAPITRE IV.

### *Du Centre de Gravité.*

(161.) **EN** suivant les regles que nous avons déjà données, & que nous avons tant de fois répétées pour trouver le Centre de gravité d'un corps, on voit comment il faut s'y prendre pour déterminer celui d'un Vaisseau. La connoissance de ce centre est absolument nécessaire pour parvenir à celle de sa stabilité qui en dépend, & de tous ses mouvements de rotation. Si donc on multiplie le poids de chacune des pieces qui entrent dans la composition du Vaisseau, & de celles qu'il renferme, c'est-à-dire, de sa charge, par la distance de son Centre de gravité au plan horizontal qui coïncide avec la quille; & si ensuite on divise la somme de tous ces produits par le poids total, le quotient exprimera la distance dudit plan au Centre de gravité de tout le Vaisseau. Ce calcul est long & pénible, par le grand nombre de parties & de poids de différentes formes qu'il faut examiner; mais cependant on peut le faire par parties; c'est-à-dire qu'on peut trouver premièrement le Centre de gravité d'un certain nombre de parties, & opérer sur celles-ci pour trouver le Centre de gravité de leur assemblage, comme on a opéré sur chacune séparément. On voit cette maniere de procéder suffisamment développée dans les deux Tables suivantes, & comment on parvient à trouver le Centre de gravité du Vaisseau.

PREMIERE TABLE, &amp; Calcul pour trouver le Centre de Gravité de la coque du Vaisseau.

Nom des Parties.	Leur Poids.	Haut. de leur centre.	Produit
Couples. . . . .	8850	6 $\frac{1}{2}$	57525
Bordage & Vaigrage. . . . .	8100	7	56700
Premier Pont. . . . .	2640	20	52800
Second Pont. . . . .	2100	27	56700
Faux Pont. . . . .	3570	13	33410
Gaillard d'arrière & } d'avant. . . . .	860	34	29240
Dunette. . . . .	250	40	10000
Quille, Contre-Quille, } & Fauſſe Quille. . . . .	455	-1	-455
Guirlandes & Porques. . . . .	650	5	3250
Carlingue. . . . .	50	2	100
Cloisons de brique & } de bois. . . . .	360	7	2520
Gouvernail. . . . .	100	12	1200
Taillemer. . . . .	160	18	2880
Ouvrages de Poupe. . . . .	40	27	1080
Sommes. . . . .	27125		306985
A déduire . . . . .			455
Somme des moments. . . . .			306530

Divisant la somme des moments 306530, par celles des poids 27125, le quotient 11 pieds  $\frac{1}{2}$  exprimera la hauteur du centre de gravité de la coque du vaisseau du dessus de la face supérieure de la quille.

SECONDE TABLE, &amp; calcul pour trouver le Centre de Gravité de tout le Vaisseau.

Nom des Parties.	Leur Poids.	Haut. de leur centre.	Produit.
Artillerie. . . . .	2400	24	57600
Boulets. . . . .	800	5	4000
Poudre. . . . .	280	7	1960
Mâture. . . . .	670	55	36850
Agrès, Voilure, Poulies } & Calionnes en Place. }	670	60	40200
Cables, Agrès, Voilure } & Poulies de rechange. }	1000	15	15000
Ancre. . . . .	320	34	10880
Vivres pour trois mois. . . . .	2850	13	37050
Provision d'eau pour } deux mois. . . . .	1600	7	11200
Chaloupe, Canot, & } Yole. . . . .	300	32	9600
Hommes de l'Equipage } avec leurs effets. . . . .	800	27	21600
Left. . . . .	4935	3	14805
Sommes. . . . .	16625		260745
Som. de la premiere Table. . . . .	27125		306530
Sommes totales. . . . .	43750		567275

Les 567275 étant divisés par 43750, donnent au quotient 13 pieds  $\frac{1}{2}$ , à très-peu près, pour la hauteur du centre de gravité de tout le Vaisseau, au-dessus de la face supérieure de la quille.

(162.) Ce calcul devient extrêmement long, si on le fait avec l'étendue qu'il exige, c'est-à-dire, si l'on en rassemble tous les éléments dans le détail nécessaire. Pour la pratique des constructeurs, il seroit encore mieux de trouver le Centre de gravité du Navire par la situation déjà trouvée de ce centre pour un autre Navire, en tenant

\* En Espagnol, *Balarcarnas y Bufardas*.

\*\* Le quotient n'est que de 13 pieds, mais nous conservons les résultats numériques tels qu'ils se trouvent dans l'original, quoiqu'ils ne soient pas très-exacts: car, outre que la différence est très-petite, nous n'aurions rien gagné à corriger ceux-ci, ne pouvant faire la même chose pour tous les autres (Voyez ci-après la Note de l'Article 179.). Dans le cas présent, la somme des moments de la premiere Table est certainement 306530, & non 316533, ce qui donne 11 p.  $\frac{1}{2}$  pour le premier quotient. L'Auteur a ajouté la somme des moments de la premiere Table, avec celle de la deuxième, mais avant d'en avoir soustrait le moment 455 qui est négatif, ce qui est évidemment fautif, (Tome I, Article 120.): c'est en grande partie de là que vient la différence dont il est ici question.



compte ensuite des différences qu'il peut y avoir d'un Navire à l'autre, ou des altérations qu'on auroit pratiquées dans la construction de l'autre. Les principes que nous avons exposés précédemment nous facilitent le moyen d'exécuter ce calcul à l'aide d'une seule expérience, que les gens de mer pratiquent très-souvent, & qu'ils appellent *mettre à la bande* \*. Le procédé consiste à incliner le Vaisseau, en passant d'un côté toute l'artillerie, les boulets qui sont sur les ponts, les coffres & les caisses de l'équipage, & en suspendant des pieces remplies d'eau à l'extrémité des vergues, & en faisant encore monter des hommes dessus. Par cette manœuvre on découvre, du côté où le Vaisseau s'élève, 2 ou 3 pieds de ses parties submergées, & on les nettoie. On pourroit de même, en continuant de faire incliner le Vaisseau, nettoyer tout le reste de sa carene jusqu'à la quille, avec des balais, ou autres choses propres à cet effet. Cette opération est en elle-même facile, & elle le sera encore beaucoup plus, si on l'exécute pour l'objet que nous allons expliquer. On connoît le poids des canons, des affûts & des boulets, celui des caisses, des pieces d'eau, & des hommes; on connoît aussi l'endroit d'où on les a enlevés, & celui où on les a placés; par conséquent il est facile de calculer leur moment. Dans l'équation  $\int \pi (p + \Pi) = (HP + \frac{1}{12} m f c^3) \sin \Delta$  (Tome I. Art. 900.),  $\pi$  exprime un poids qu'on transporte à la distance horizontale  $p + \Pi$ ; ou  $\int \pi (p + \Pi)$  exprime la somme des produits de tous les poids qu'on transporte, par les distances horizontales auxquelles ils ont été transportés. Supposons donc que  $p$  exprime cette distance, & l'on aura  $\int p \pi = (HP + \frac{1}{12} m f c^3) \sin \Delta$ , d'où l'on tire la distance  $H$  du centre de volume à celui de gravité  $= \frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi - \frac{1}{12} f c^3$ . Or la quantité  $\frac{1}{12} f c^3$  est (150.) la distance du Centre de volume au Métacentre: donc  $\frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi$  sera la distance du Métacentre au Centre de gravité.

(163.) Pour trouver cette quantité, nous n'avons besoin que de mesurer avec exactitude, dans l'expérience, l'angle de l'inclinaison  $\Delta$ ; ou, ce qui est la même chose, de mesurer exactement au maître couple la partie du côté qui est sortie hors de l'eau par l'inclinaison. De cette façon, supposant que cette partie soit  $= g$ , & que  $A$  soit la largeur du Vaisseau, on aura  $\frac{g}{\frac{1}{2}A} = \sin \Delta$ , ou  $\sin \Delta = \frac{2g}{A}$ . Mesurant aussi les distances auxquelles on a transporté les poids  $\pi$ , on trouvera facilement la valeur de l'expression  $\frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi$ .

---

\* En Espagnol, *Dar Pendoles*.



(164.) Dans le Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple, le poids de toute l'artillerie d'un côté de la première batterie, avec les affûts & les boulets, est de 720 quintaux, qui multipliés par 27, distance à laquelle on les a transportés, font 19440 de moment. Le poids de l'artillerie de la seconde batterie est de 611 quintaux, qui multipliés par 29, donnent un moment de 17719; celui qui correspond à trois canons du gaillard d'arrière, est de 99 quintaux, qui multipliés par 29, donnent 2871 de moment; le poids des coffres & des caisses est de 300 quintaux, qui multipliés par 18, donnent 5400 de moment; le poids des pièces pleines d'eau suspendues aux vergues, avec les cordages qui les soutiennent, est de 20 quintaux, qui multipliés par 40, donnent 800 de moment: enfin le poids de 20 hommes placés sur chacune des basses vergues, donne un moment de 2440. Toutes ces quantités réunies font un moment de 48670  $= sp\pi$ . Si nous supposons maintenant  $\sin \Delta = \frac{1}{3}$ , ou, ce qui est la même chose,  $g = 2$  pieds  $\frac{11}{12}$ , le poids total du Vaisseau étant de 43750 quintaux, on aura la distance du Métacentre au Centre de gravité  $= \frac{1}{P \sin \Delta} sp\pi = \frac{8.48670}{43750} = 8$  pieds  $\frac{11}{12}$ . Ainsi, dans le cas de  $\sin \Delta = \frac{1}{3}$ , le Centre de gravité sera de  $11\frac{1}{3} - 8\frac{11}{12} = 2$  pieds  $\frac{7}{12}$  plus haut que le centre de volume (154.).

(165.) On a trouvé (144.) que le centre de volume étoit de 7 pieds  $\frac{1}{2}$  plus bas que la superficie de l'eau, & celle-ci est distante de la quille (108 & 144) de 18 pieds: donc le Centre de volume est élevé au-dessus de la quille de 10 pieds  $\frac{1}{2}$ , & celui de gravité de  $10\frac{1}{2} + 2\frac{7}{12} = 13$  pieds  $\frac{1}{12}$ ; c'est-à-dire, de 2 pouces  $\frac{1}{2}$  plus haut qu'on ne l'a trouvé par le calcul. Si l'on supposoit  $\sin \Delta$  plus petit, on trouveroit ce centre plus bas: au reste, il n'y a que l'expérience qui puisse donner une détermination exacte.

(166.) Si l'on vouloit trouver, au moyen des données précédentes, la vraie inclinaison que doit prendre le Vaisseau, on le pourroit aisément; car puisque le centre de volume est élevé au-dessus de la quille de 10 pieds  $\frac{1}{2}$ , & celui de gravité de 13 pieds  $\frac{1}{12}$  (161.), ces deux centres seront donc éloignés de 2 pieds  $\frac{7}{12}$ . Soustrayant cette distance de 11 pieds  $\frac{1}{2}$ , dont (154.) le Métacentre est élevé au-dessus du centre de volume, il restera  $9\frac{1}{12}$  pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité: donc  $\frac{1}{P \sin \Delta} sp\pi = 9\frac{1}{12}$ , ce qui donne  $\sin \Delta = \frac{sp\pi}{P.9\frac{1}{12}}$ ; ou en substituant la valeur de  $sp\pi = 48670$ , & celle de  $P = 43750$ , on aura  $\sin \Delta = \frac{48670}{43750.9\frac{1}{12}} = \frac{1219}{10000}$ : d'où l'on voit que cette inclinaison doit être un peu moindre que celle de  $\frac{1}{3}$  qu'on avoit ci-devant supposée. (167.)

(167.) Pour trouver le changement qui arrive à la quantité  $H$ , ou à la distance entre les Centres de gravité & de volume, lorsqu'on augmente le volume submergé dans le fluide, soit en donnant plus de capacité aux couples, soit en submergeant davantage le Vaisseau; on supposera que  $p$  exprime le poids du nouveau lest qu'on ajoute,  $f$  la distance du Centre de volume du Navire à celui du volume ajouté, &  $g$  la distance du même Centre au centre du lest qu'on ajoute. Cela posé, on aura  $P+p : p :: f : \frac{pf}{P+p}$ , distance du Centre primitif au nouveau Centre de volume; & par conséquent  $H + \frac{pf}{P+p}$  sera la distance du Centre primitif de gravité au nouveau Centre de volume. Pareillement, on aura  $P+p : p :: f+H+g : \frac{(f+H+g)p}{P+p}$ , distance du Centre primitif au nouveau Centre de gravité: par conséquent la distance entre les deux nouveaux Centres, de gravité & de volume, sera  $H + \frac{pf}{P+p} - \frac{(f+H+g)p}{P+p} = \frac{Pg - pg}{P+p}$ ; ou parce qu'on suppose  $p$  très-petit à l'égard de  $P$ , cette distance entre les deux nouveaux Centres, sera  $= H - \frac{pg}{P}$ ; ou en substituant à la place de  $P$  & de  $p$  les volumes  $v$  &  $w$ , elle sera  $= H - \frac{wg}{v}$ . Toutes les fois que le centre de gravité du lest qu'on ajoute, est plus bas que celui du volume pareillement ajouté, la quantité  $g$  est positive, & elle est négative dans le cas contraire: de même les quantités  $p$  ou  $w$  sont positives, si l'on augmente le poids ou le volume; & elles sont négatives, si on le diminue. Si l'on donne plus de capacité aux fonds du Vaisseau, en le chargeant en même temps d'une quantité de lest correspondante au volume d'augmentation, mais à une profondeur plus grande,  $H$  sera moindre, & par conséquent la distance du Centre de gravité au Métacentre, sera plus grande, & l'inclinaison  $\Delta$  sera moindre. La même chose doit arriver, quand on augmentera le lest, encore qu'on n'ajoute aucun autre volume que celui dont le Navire se submerge davantage, à cause du lest ajouté. Mais si l'on augmentoit la capacité des fonds du Navire, sans augmenter sa charge, on auroit, en ce cas, deux valeurs de  $wg$ , l'une positive pour le volume augmenté, & l'autre négative pour le volume qui sort du fluide. La somme des deux sera le produit du volume ajouté  $w$ , par la distance de son centre au centre du volume qui sort de l'eau, lequel produit est négatif: or  $f$  exprimant cette distance,  $H$  sera plus grande de la quantité  $\frac{fw}{v}$ . Le contraire arriveroit, si l'on diminueoit la capacité de la carene: ainsi, à volumes égaux, & les valeurs  $f$  &  $c$  étant aussi supposées

égales, le Vaisseau dont la carene aura moins de capacité, ou qui tirera moins d'eau, aura la quantité  $H$  moindre, & prendra une moindre inclinaison  $\Delta$ .

(168.) Le Vaisseau de 70 canons a la hauteur de l'entrepont, moindre de 8 pouces que celle qui lui correspondroit, pour être en tout proportionné au Vaisseau de 60 canons; ainsi le second pont, toute la batterie & les œuvres qui sont au-dessus, sont plus basses de cette même quantité. La différence entre le volume que la coque déplace & celui qu'elle devroit déplacer, si ce Vaisseau étoit proportionné en tout sur celui de 60 canons, est de 5524 pieds cubiques (126.), lesquels équivalent à 3520 quintaux de poids, dont la coque pesoit moins. Le poids total que le Vaisseau devoit avoir d'après la même supposition d'une similitude parfaite, est de 65306 quintaux; donc, en retranchant les 3520 quintaux ci-dessus, il restera 61786 quintaux, pour le poids qu'il devoit réellement avoir: mais par l'expérience, on a trouvé ce poids seulement de 61499 quintaux; donc ce Vaisseau avoit moins en lest, la différence 287 quintaux. La portion du côté du Vaisseau de 8 pouces de hauteur qui a été retranchée, pese 280 quintaux, lesquels multipliés par 30 pieds, hauteur qu'elle auroit eue au-dessus de la face supérieure de la quille, produisent 8400 de moment; tout le second pont avec sa batterie & les œuvres supérieures, pesent 6900 quintaux, qui, multipliés par  $\frac{7}{8}$  de pieds, ou par les 8 pouces dont il est plus bas qu'il n'auroit été, produisent 4600 de moment. Enfin, les 287 quintaux de lest, dont le vaisseau est moins chargé, multipliés par 3 pieds  $\frac{1}{2}$ , donnent un moment de 1004  $\frac{1}{2}$ . Soit supposé maintenant que les 3520 quintaux dont la coque pese moins, soient diminués proportionnellement sur toutes les parties qui la composent, leur centre de gravité concourra avec celui de la coque même, laquelle étant réglée sur les proportions de celle du Vaisseau de 60 canons, son Centre (161.) doit être élevé au-dessus de la face supérieure de la quille de  $\frac{11\frac{1}{2} \cdot 49\frac{1}{2}}{43} = 13$  pieds  $\frac{1}{2}$ ; &, par conséquent, en multipliant par cette quantité les 3520 quintaux, il en résulte 47269 de moment: en sorte que tous les quatre réunis, produisent le moment 61273  $\frac{1}{2}$ . Le poids total du Vaisseau, comme nous l'avons déjà dit, auroit dû être de 65306, &, proportion gardée, avec le Vaisseau de 60 canons, son Centre de gravité auroit dû être élevé au-dessus de la quille, de  $\frac{13\frac{1}{2} \cdot 49\frac{1}{2}}{43} = 15$  pieds  $\frac{1}{2}$ ; par conséquent son moment seroit de 981933  $\frac{1}{2}$ . Soustrayant de celui-ci les 61273  $\frac{1}{2}$ , il restera 920660 pour le moment

véritable du Vaisseau, lequel divisé par son poids 61499 quintaux, donne au quotient 15 pieds moins  $\frac{1}{4}$  de pouce, à peu près ; c'est la hauteur du Centre de gravité du Vaisseau, au-dessus de la face supérieure de la quille : en sorte que cette hauteur ne diffère que de 3 pouces  $\frac{1}{4}$  de celle à laquelle on est parvenu, en supposant le Vaisseau de 70 canons proportionné en tout à celui de 60 canons. Si on vouloit en outre que le Vaisseau portât des pieces de 36 à sa première batterie, sa charge se trouveroit augmentée de 550 quintaux, lesquels multipliés par 26, produisent 14300 de moment. Ce moment étant ajouté à celui ci-dessus 920660, font 934960, qui, divisés par 61499 + 550 = 62049 donnent au quotient à peu près 15 pieds &  $\frac{1}{4}$  de pouce ; c'est la hauteur du Centre de gravité, au-dessus de la face supérieure de la quille : en sorte que l'artillerie de 36, élève le Centre seulement de la quantité  $\frac{1}{4} + \frac{1}{4}$  de pouce = 1 pouce  $\frac{1}{2}$ , quantités qui sont toutes véritablement susceptibles d'être négligées, sans crainte d'erreur sensible.

(169.) La Frégate de 22 canons, comme nous l'avons déjà dit, (120.) a de moins que le Vaisseau de 70, le faux pont, la dunette, 16 couples, & 880 quintaux, en artillerie, munitions & ustensiles : & (127.) considérée relativement au Vaisseau de 60 canons, elle porte 608 quintaux de moins de lest, & 1920 quintaux d'excédant, pour l'épaisseur trop considérable des bois. Le faux pont auroit été élevé au-dessus de la quille de 9 pieds  $\frac{1}{2}$ , & son poids étant de 1140 quintaux, son moment est par conséquent de 11115. La dunette auroit été élevée de 30 pieds  $\frac{1}{2}$  au-dessus de la quille, & son poids étant de 170 quintaux, son moment est = 5140. Les 16 couples auroient eu leur centre élevé de 5 pieds ; donc leur moment auroit été de 3700. (120.) L'artillerie auroit eu son centre élevé de 20 pieds, son moment auroit donc été de 17600 & enfin, les 608 quintaux de lest ayant eu leur centre élevé de 2 pieds  $\frac{1}{2}$  leur moment seroit de 1368. Le Centre de gravité de toute la Frégate, proportionnée en tout sur le Vaisseau, devroit être élevé au-dessus de la quille de  $\frac{11115 + 5140 + 3700 + 17600 + 1368}{48} = 9$  pieds 10 pouces  $\frac{1}{2}$  : & en supposant que l'excès qui provient du trop d'épaisseur des bois, ait le même centre, son moment sera de 19000. La somme des 5 premiers moments monte à 38923, en soustrayant de cette somme les 19000, il restera 19923. La Frégate supposée toujours parfaitement semblable au Vaisseau, devroit avoir 27708 pieds cubes de volume submergé dans le fluide, ce qui répond à un poids de 17658 quintaux, lesquels multipliés par 9 pieds 10 pouces  $\frac{1}{2}$ , produisent un moment de 174741 ; retranchant de cette quantité les 19923 que nous venons de trouver, il restera 154818 ; & ce nombre étant divisé par



16040 quintaux, poids réel de la Frégate, il vient au quotient, 9 pouces  $\frac{1}{2}$  pour la hauteur de son Centre de gravité, au-dessus de la face supérieure de la quille. On voit par-là que la situation du Centre de gravité, la Frégate supposée entièrement semblable au Vaisseau, ne diffère de sa vraie situation que de 2 pouces  $\frac{1}{2}$ .

(170.) Le Vaisseau de 80 canons aura son Centre de gravité semblablement situé que celui de 70 : c'est-à-dire, à la hauteur de 15 pieds  $\frac{11}{12}$  au-dessus de la quille, ou à celle de 15 pieds  $\frac{1}{2}$ , pour tenir compte de la petite quantité dont il est en effet plus bas relativement aux Vaisseaux de 60 & 70 canons : mais le volume qu'il doit avoir submergé dans le fluide est (117) de 115500 pieds ; donc son poids sera de 71058 quintaux, lesquels multipliés par les 15 pieds  $\frac{1}{2}$ , produisent un moment de 1125095. Le Vaisseau à trois ponts a un pont de plus que celui de 80 canons, & le poids de ce troisième pont est de 4200 quintaux, en comprenant le poids du bois & du fer, qui entrent dans sa composition. Ce poids multiplié par 43 pieds  $\frac{1}{2}$ , quantité dont son centre est élevé au-dessus de la quille, produit un moment de 182700. L'artillerie qui doit être sur le même pont, étant supposée composée de pièces de 12 livres de balles, pèse 1200 quintaux, avec les autres armes & ustensiles, & ce poids étant multiplié par 41 pieds  $\frac{1}{2}$ , hauteur du centre de cet assemblage, produit 49800 de moment. Toute l'œuvre qui s'élève depuis le troisième pont, pèse 2700 quintaux ; en les multipliant par 7 pieds, qui est la hauteur dont elle s'élève, le moment de cette partie sera = 18900. Deux cents hommes de plus pour l'équipage, avec leurs coffres & effets, pèsent 400 quintaux : multipliant ce poids par 40, hauteur à laquelle montera leur centre, on aura 16000 de moment. Trois mois de vivres pour ces 200 hommes pèsent 1125 quintaux, lesquels étant multipliés par 14 pieds, produisent un moment de 15750. Deux mois d'eau pour les mêmes 200 hommes pèsent 750 quintaux, lesquels multipliés par 8, produisent 6000 de moment. Enfin, 3000 quintaux de lest d'augmentation, étant multipliés par 4, produisent un moment de 12000. Ces moments étant joints ensemble, font une somme de 301150, laquelle ajoutée à 1125095, forme un total de 1426245 ; & divisant cette dernière somme par le poids du Vaisseau qui est 81733, on trouve au quotient 17 P. 5 p.  $\frac{7}{8}$  ; c'est la hauteur du Centre de gravité au-dessus de la face supérieure de la quille dans le Vaisseau à trois ponts ; c'est-à-dire que ce Vaisseau aura son Centre de gravité plus élevé que celui du Vaisseau de 80 canons de 1 pied  $\frac{11}{12}$ .

(171.) Pour trouver maintenant, pour ces Vaisseaux, la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité, il est nécessaire de dé-



terminer premièrement la quantité qu'ils ont de submergée dans le fluide, c'est-à-dire, la hauteur de la superficie de l'eau au-dessus de la quille, pour en déduire celle du Centre de volume au-dessus de la

même quille. On a trouvé, dans l'Art. 144, l'expression  $\frac{v - \frac{mV}{M}}{a}$ , qui marque la profondeur dont le Vaisseau de 60 canons doit être plus ou moins calé pour être dans une disposition semblable à celle d'un autre Vaisseau;  $m=42$ , exprimant la largeur de ce Vaisseau;  $v=68650$ , son volume;  $a=5500$ , l'aire ou la section faite à la superficie du fluide;  $M$  la largeur; &  $V$  le volume d'un autre Vaisseau

quelconque. Cette expression se réduit donc à  $\frac{68650 - \frac{74088V}{M}}{5500}$ . Pour le Vaisseau de 70 canons, on a  $V=96500$ , &  $M=48$ : notre expression deviendra donc  $= \frac{68650 - \frac{74088 \cdot 96500}{48}}{5500} = \frac{110592}{5500} = \frac{3}{11}$ . On voit par-là

que, pour que le Vaisseau de 60 canons demeure dans une disposition semblable à celle du Vaisseau de 70, il doit seulement caler de  $18 - \frac{3}{11} = 17 \text{ pieds } \frac{8}{11}$ . Faisant donc cette proportion  $42 : 48 :: 17 \frac{8}{11} : 20$ , le quatrième terme 20 exprimera le nombre de pieds d'eau que calera le Vaisseau de 70 canons, ou la hauteur à laquelle la superficie de l'eau s'élèvera au-dessus de la quille. Soustrayant de cette hauteur les 7 pieds  $\frac{1}{2}$  (146.) dont le Centre de volume est abaissé au-dessous de la superficie de l'eau, il restera 12 pieds  $\frac{1}{2}$ , pour la hauteur de ce Centre au-dessus de la quille. Mais le Centre de gravité est élevé de 15 pieds au-dessus de la quille (168.): donc les deux Centres, de volume & de gravité, sont éloignés l'un de l'autre de 2 pieds  $\frac{1}{2}$ , qui soustraits de 13 pieds  $\frac{1}{2}$ ; quantité dont le Métacentre est élevé au-dessus du Centre de volume (155.), il restera 10 pieds  $\frac{1}{2}$  pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité.

(172.) Pour la Frégate de 22 canons, nous avons  $V=25170$ ,

&  $M=31 \frac{1}{2}$ ; ainsi nous aurons  $\frac{68650 - \frac{74088 \cdot 25170}{31 \frac{1}{2}}}{5500} = 1 \frac{1}{4}$ : par con-

séquent, pour que le Vaisseau de 60 canons fût dans une disposition semblable à celle de cette Frégate, il devrait caler seulement de  $18 - 1 \frac{1}{4} = 16 \text{ pieds } \frac{3}{4}$ , & en faisant la proportion  $42 : 31 \frac{1}{2} :: 16 \frac{3}{4} : 12 \text{ pieds } \frac{2}{11}$ , on aura 12 pieds  $\frac{2}{11}$  pour la profondeur dont calera la Frégate. En soustrayant de ce nombre les 4 pieds  $\frac{19}{24}$  dont (147.) le Centre de volume est au-dessous de la superficie de l'eau, il restera 7 pieds  $\frac{2}{11}$  pour la hauteur de ce Centre au-dessus de la quille, laquelle étant

retranchée de 9 pieds  $\frac{1}{11}$ , qui est (169.) celle du Centre de gravité, il restera 2 pieds  $\frac{1}{11}$  pour la quantité dont ce dernier Centre est élevé au-dessus de l'autre. Enfin, retranchant cette quantité de 9 pieds  $\frac{1}{11}$  (156.), hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de volume, il restera 7 pieds  $\frac{1}{11}$  pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité.

(173.) Pour le Vaisseau à trois ponts, nous avons (148.),  $V = 128293$ , &  $M = 51$ : ainsi, nous aurons  $\frac{68650 - \frac{77088 \cdot 128293}{5500}}{132651} = \frac{6}{11}$ ;

donc, pour que le Vaisseau de 60 canons soit dans une disposition semblable à celle du Navire à trois ponts, il doit caler de 18 pieds  $\frac{6}{11}$ : & par la proportion  $42 : 51 :: 18 \frac{6}{11} : 22 \frac{1}{11}$ , on trouve  $22 \frac{1}{11}$ , qui seront la profondeur dont calera le Vaisseau à trois ponts. Soustrayant 9 pieds de cette profondeur, lesquels (148.) sont la quantité dont le Centre de volume est au-dessous de la superficie du fluide, il reste 13 pieds  $\frac{1}{11}$  pour la hauteur de ce Centre au-dessus de la quille, laquelle étant retranchée de 17 pieds  $\frac{2}{11}$ , qui est (170.) la hauteur du Centre de gravité, il restera 3 pieds  $\frac{1}{11}$  pour la quantité dont ce Centre est élevé dessus de celui du volume. Enfin, retranchant cette quantité de 12 pieds  $\frac{1}{11}$  hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de volume, (157.), il restera 8 pieds  $\frac{1}{11}$  pour la hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité.

(174.) Cette hauteur du Métacentre au-dessus du Centre de gravité, dans le Vaisseau à trois ponts, paroîtra excaïssive, si on la compare à celle que nous indique M. Bouguer dans son *Traité du Navire*, page 284; car il limite seulement cette hauteur à 1 ou 2 pieds. Nous ne pouvons nous dispenser de faire observer qu'une différence aussi considérable doit nécessairement venir de quelque erreur. Pour le faire voir plus clairement, retournons à l'usage de la formule  $\frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi$ , qui exprime la distance du Centre de gravité au Métacentre, & l'on aura, selon M. Bouguer  $\frac{1}{P \sin \Delta} \int p \pi = 2$ . Supposons maintenant que dans le Vaisseau on fasse seulement passer l'artillerie d'un côté à l'autre, sans déplacer les coffres, les caisses, les pieces à l'eau, & sans placer des hommes sur les vergues, &c.: l'artillerie, avec ses affûts, pese 2510 quintaux, & la distance moyenne dont on la transporte, est = 38 pieds: donc  $\int p \pi = 2510 \cdot 38 = 95380$ . On a de plus  $P = 81733$  quintaux (170.), on aura donc  $\frac{95380}{81733 \sin \Delta} = 2$ , & par conséquent  $\sin \Delta = \frac{95380}{163460}$ , qui est le sinus de  $35^\circ 42'$ ; inclinaison effrayante, & qui ne peut manquer de paroître très-extraor-

dinaire à tout homme de mer : par cette inclinaison, le Vaisseau auroit sa seconde batterie toute noyée. Suivant notre solution, on aura  $\frac{95380}{81733 \sin \Delta} = 8 \frac{1}{2}$ , ce qui donne  $\sin \Delta = \frac{95380}{723921}$ , ou à peu près  $\sin \Delta = \frac{1}{76}$ ; inclinaison qui n'indique rien que de conforme à l'expérience, & qui est très-peu supérieure à celle qu'on a trouvée pour le Vaisseau de 60 canons, & par elle le Vaisseau ne submergera son côté que de 3 pieds  $\frac{1}{2}$ .

## CHAPITRE V.

### *Des Résistances horizontales qu'éprouve le Vaisseau.*

(175.) Quoique les résistances horizontales qu'éprouve le Vaisseau puissent varier d'une infinité de manières, suivant les différentes dispositions qu'on peut donner aux voiles, nous pouvons cependant les réduire seulement à deux : une perpendiculaire à la quille, qui nous servira non-seulement pour calculer la vraie stabilité, & le vrai moment dans le mouvement de rotation appelé *Roulis*; mais encore pour déduire, dans la route oblique, les forces effectives d'où provient la résistance; & l'autre suivant la direction même de la quille, que nous considérerons dans les mêmes vues. Comme le Vaisseau n'a pas la figure d'un corps régulier, nous ne pouvons parvenir à connoître les résistances qu'en les calculant par parties, c'est-à-dire, qu'en cherchant celles qu'éprouvent tous les petits quadrilatères, sensiblement plans, dans lesquels on conçoit que la surface de la partie submergée dans le fluide est divisée, par des plans horizontaux & verticaux.

(176.) La force qu'éprouve un de ces petits quadrilatères dans la partie qui pousse le fluide, a été trouvée, (*Tome I, Art. 666.*)  $= mc(Da + \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{2}u^2 a \sin \theta^2)$ , & pour la partie qui est poussée par le fluide, elle est  $= \dots \dots \dots mc(Da - \frac{1}{2}u \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{1}{2}}) + \frac{1}{2}u^2 a \sin \theta^2)$ ;  $m$  exprimant la densité du fluide;  $c$  la distance entre les deux parallèles à la direction du mouvement, qui passent par les extrémités du petit quadrilatère;  $a$  la hauteur de ce même petit quadrilatère;  $D$  la distance du centre du quadrilatère jusqu'à la superficie du fluide;  $\theta$  &  $\odot$  les angles que forme la direction horizontale du mouvement avec le quadrilatère; & enfin  $u$  la vitesse. Pour avoir l'expression de

la résistance, il est nécessaire de soustraire la dernière force de la première, comme on l'a fait dans le même Article, & il en résultera  $\frac{1}{2}mcu(\sin \theta + \sin \odot)((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}}) + \frac{1}{2}mcu^2(\sin \theta^2 - \sin \odot^2)$ , pour l'expression de la résistance qui provient de l'action du fluide sur les petits quadrilatères correspondants opposés, ou qui sont dans la même ligne horizontale parallèle à la direction du mouvement;  $\theta$  exprimant l'angle que forme cette direction avec un de ces petits quadrilatères, &  $\odot$  celui qu'elle forme avec l'autre: & comme les sinus de ces angles varient suivant les différentes inclinaisons que peut prendre le Vaisseau, il s'ensuit qu'il est indispensable de faire le calcul séparément pour chaque inclinaison particulière; mais cependant nous pouvons nous borner au cas unique d'une inclinaison infiniment petite, parce que de ce cas on peut conclure pour presque tous les autres: & ceux qui voudront avoir une plus grande exactitude, pourront calculer un ou deux cas de plus.

Nous supposons donc le Vaisseau parfaitement droit, c'est-à-dire, sans inclinaison, & par conséquent nous aurons dans les résistances latérales  $\theta = \odot$ , ce qui réduit l'expression des résistances latérales pour les petits quadrilatères pris des deux côtés à  $\frac{1}{2}mcu \sin \theta ((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}}) = \frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \theta (1 - \frac{a^2}{96D^2} - \dots - \frac{a^4}{2048D^4} - \&c.)$  (Tome I, 669.); mais comme  $a$  est petite à l'égard de  $D$ , on peut négliger tous les termes de la série, excepté le premier, & elle se réduira à  $\frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \theta$  (Tome I, 670.) Dans les résistances de poupe à proue, nous ne pouvons supposer précisément  $\sin \theta = \sin \odot$ , parce que la figure de la proue n'est pas entièrement semblable à celle de la poupe; mais comme la quantité  $\sin \theta^2 - \sin \odot^2$  est extrêmement petite, on peut la négliger: ainsi, nous pouvons réduire l'expression de ces résistances à  $\frac{1}{2}mcu(\sin \theta + \sin \odot)((D + \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}} - (D - \frac{1}{2}a)^{\frac{3}{2}})$ : c'est-à-dire, à  $\frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \theta$  pour la partie de la proue, & à  $\frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \odot$ , pour celle de la poupe. Nous avons vu, Tome I, Article 584., que  $\sin \theta = \sin \lambda \cdot \sin \pi$ ;  $\lambda$  exprimant l'angle que forme la direction du mouvement avec la base du petit quadrilatère, &  $\pi$  l'angle que forme le même petit quadrilatère avec l'horison: donc la résistance latérale ainsi que les forces qui agissent à la poupe & à la proue, seront encore exprimées par  $\frac{1}{2}mcu D^{\frac{3}{2}} a \sin \lambda \cdot \sin \pi$ , les deux côtés étant compris dans cette expression.

(177.) Pour trouver maintenant les valeurs des quantités que renferme



ferme cette formule, soit  $AB, CD$ , la projection de deux couples sur le plan horizontal du Vaisseau, &  $AC, BD$ , celle des deux lignes d'eau, ou sections horizontales qui terminent le petit quadrilatere  $ABCD$ : par le centre  $E$  de celui-ci soit imaginé une autre section horizontale  $FEG$ : soit abaissé la ligne  $FH$  perpendiculaire à  $CD$ , &  $HI$  perpendiculaire à  $FEG$ ; de plus, par  $E$  soit mené la ligne  $KL$  aussi perpendiculaire à  $FEG$ , & soit élevé sur  $KL$  la perpendiculaire  $LM$ , qu'on fera  $= a$ , hauteur du petit quadrilatere, ou distance comprise entre les deux lignes d'eau: tirant ensuite la ligne  $MK$ , on lui abaissera la perpendiculaire  $LN$ . Ceci posé, puisque pour les Résistances latérales  $FH = c$ , & le sinus de  $BFG = HGI = \sin \lambda$ , on aura  $1 : \sin \lambda :: c : FI$ , que nous supposons  $= f$ , ce qui donnera  $f = c \sin \lambda$ . Pour les Résistances de poupe à proue, on a  $HG = c$ , & le sinus de  $HFG = IHG = \sin \lambda$ ; ainsi, on aura  $1 : \sin \lambda :: c : IG = f = c \sin \lambda$ . Pour les deux Résistances, l'angle  $MKL$  étant l'inclinaison du petit quadrilatere avec l'horison, on aura  $MKL = MLN =$  l'angle  $\mu$ ; & par conséquent  $1 : \sin \mu :: a = ML : MN = a \sin \mu$ , que nous appellerons  $g$ . Substituant ces valeurs dans les formules, la Résistance latérale, de même que les forces qui agissent à la proue, ou à la poupe, sera  $= \frac{1}{2} mfg D^{\frac{1}{2}} u$ ; avec cette seule différence que, pour la Résistance latérale, on a  $f = FI$ , tandis que pour les Résistances de la poupe à la proue, on a  $f = IG$ . Tirant donc un même assemblage de lignes dans chacun des petits quadrilateres du plan horizontal du Navire, on aura les valeurs de  $f$  & de  $g$ , lesquelles étant multipliées l'une par l'autre, donneront les valeurs du produit  $fg$ , d'où l'on conclura celle de la quantité  $fg D^{\frac{1}{2}}$ . Prenant ensuite la somme de toutes ces dernieres quantités, on la multipliera par  $\frac{1}{2} mu$ , & le produit exprimera la Résistance totale, à l'exception de celle qui provient de la dénivellation du fluide.

(178.) C'est en suivant cette méthode qu'on a dressé, pour plus d'ordre, la premiere des deux Tables suivantes, qui est déduite du plan du Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, avec cette seule distinction, cependant, qu'on a désigné par  $F$  la quantité qui correspond à la Résistance latérale. Chacun des petits quadrilateres de la Table, correspond à celui du plan qui est désigné par les titres écrits à la tête des colonnes & au côté gauche de la Table.

(179.) Ayant fait ensuite tous les produits  $Fg$  &  $fg$ , il en résulte la seconde Table. La somme de chaque colonne verticale de celle-ci est écrite au pied, & exprime la somme des produits  $Fg$  &  $fg$ , com-



pris entre les lignes d'eau indiquées à la tête de chaque colonne de la même Table \*.

(180.) Chacune de ces dernières sommes doit se multiplier par la quantité correspondante  $D^{\frac{1}{2}}$ , c'est-à-dire, par la racine quarrée de la distance du centre des petits quadrilateres à la superficie de l'eau; & comme la distance entre les lignes d'eau est de 3 pieds  $\frac{1}{2}$ , nous aurons pour les quadrilateres compris entre la premiere & la seconde ligne d'eau,  $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{3\frac{1}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{2}$ ; pour ceux compris entre la seconde & la troisieme,  $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{3\cdot 3\frac{1}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{3}{2}$ ; pour ceux compris entre la troisieme & la quatrieme,  $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{5\cdot 3\frac{1}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{7}{2}$ ; pour ceux compris entre la quatrieme & la cinquieme,  $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{7\cdot 3\frac{1}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{7}{2}$ ; enfin, pour ceux compris entre la cinquieme & la quille,  $D^{\frac{1}{2}} = \left(\frac{9\cdot 3\frac{1}{2}}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{11}{2}$ : ainsi ces produits seront comme il suit :

Valeur des produits  $FgD^{\frac{1}{2}}$

$$\begin{array}{rcl} 433 \frac{1}{11} \cdot \frac{1}{2} & = & 578 \\ 400 \frac{11}{11} \cdot \frac{3}{2} & = & 921 \\ 361 \frac{11}{11} \cdot \frac{7}{2} & = & 1071 \\ 295 \frac{1}{2} \cdot \frac{7}{2} & = & 1035 \\ 223 \frac{11}{11} \cdot \frac{11}{2} & = & 889 \end{array}$$

Somme . . . . . 4494

Valeur des produits  $fgD^{\frac{1}{2}}$

$$\begin{array}{rcl} 67 \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{2} & = & 90 \\ 61 \frac{11}{11} \cdot \frac{3}{2} & = & 142 \\ 42 \frac{1}{2} \cdot \frac{7}{2} & = & 126 \\ 25 \frac{11}{11} \cdot \frac{7}{2} & = & 89 \\ 7 \frac{1}{2} \cdot \frac{11}{2} & = & 29 \end{array}$$

Somme . . . . . 479

\* Tous les produits  $Fg$ ,  $fg$ , qui composent la seconde Table, ne correspondent pas avec précision à leurs facteurs  $F$ ,  $f$ ,  $g$ . Nous nous serions portés à faire les corrections convenables, malgré la longueur & la sécheresse d'un pareil travail, si nous avions pu distinguer, dans tous les cas, si l'erreur dépend des facteurs, ou des produits. Pour vérifier les facteurs, il auroit fallu tracer en grand le plan du Vaisseau de 60 canons, & faire les figures correspondantes à chacun des petits quadrilateres de sa carene (177.); car la Figure de la Planche VII est trop petite pour donner une précision suffisante, & n'est pas accompagnée d'une échelle. Il est vrai que rien n'eût été plus facile que de la rétablir, & de copier plus en grand le plan de ce Vaisseau; mais outre que ce genre de réduction ne comporte pas une grande précision, il est à présumer que ce travail ne nous auroit pas réussi au point qui est nécessaire, pour rencontrer absolument les résultats de l'Auteur, attendu l'extrême difficulté, pour ne pas dire l'impossibilité absolue, de retrouver les dimensions primordiales sur lesquelles il doit avoir fait son calcul. Au reste, eussions-nous eu le succès le plus complet, nous n'eussions gagné autre chose que de favoriser les essais des commençants qui sont toujours charmés de s'assurer de l'exactitude de leurs opérations; car tous ces résultats numériques ne peuvent point servir en rigueur pour d'autres Vaisseaux, & les exemples que l'Auteur donne ne peuvent que guider dans les applications qu'on voudra faire de sa théorie à d'autres Vaisseaux.

Au surplus, l'erreur que nous avons aperçue est fort peu considérable; ainsi, ces résultats représentent assez bien l'état des choses pour les Vaisseaux que l'Auteur a soumis au calcul, d'après sa théorie: toutes ces raisons réunies nous autorisent donc complètement à laisser les choses dans l'état où nous les avons trouvées.

I. TABLE des Valeurs de  $F$ ,  $f$  &  $g$ .

Entre les Couples.	Entre les lignes d'eau.														
	1 <sup>e</sup> . & 2 <sup>e</sup> .			2 <sup>e</sup> . & 3 <sup>e</sup> .			3 <sup>e</sup> . & 4 <sup>e</sup> .			4 <sup>e</sup> . & 5 <sup>e</sup> .			5 <sup>e</sup> . & quille.		
	$F$	$f$	$g$	$F$	$f$	$g$	$F$	$f$	$g$	$F$	$f$	$g$	$F$	$f$	$g$
grave & XXVII	1. 7	3. 3	3. 0												
XXVII & XXIV	4. 9	5. 9	2. 11	5. 0	6. 2	2. 8	3. 3	2. 3	2. 10						
XXIV & XXI	5. 11	3. 0	3. 1	5. 8	3. 7	2. 8	5. 10	2. 10	3. 0	7. 1	2. 3	2. 6	4. 10	0. 6	3. 2
XXI & XVIII	6. 3	1. 2	3. 2	6. 4	1. 6	2. 9	6. 1	2. 2	2. 4	6. 2	1. 8	2. 0	6. 10	0. 6	2. 6
XVIII & XV	7. 1	0. 6	3. 3	6. 10	0. 8	2. 11	6. 9	1. 0	2. 6	6. 8	1. 2	1. 9	7. 0	0. 6	1. 6
XV & XII	7. 1	0. 3	3. 3	6. 11	0. 5	3. 0	6. 10	0. 6	2. 8	6. 10	0. 9	1. 9	7. 0	0. 6	1. 1
XII & IX	7. 2	0. 2	3. 4	7. 0	0. 3	3. 1	6. 11	0. 2	2. 9	7. 0	0. 6	2. 0	7. 1	0. 5	1. 1
IX & VI	7. 2	0. 1	3. 4	7. 1	0. 2	3. 1	7. 0	0. 1	2. 10	7. 1	0. 3	2. 2	7. 2	0. 3	1. 1
VI & III	7. 2	0. 0	3. 4	7. 2	0. 1	3. 2	7. 1	0. 0	2. 10	7. 2	0. 1	2. 3	7. 2	0. 1	1. 0
III & 0	7. 2	0. 0	3. 4	7. 2	0. 0	3. 2	7. 2	0. 0	2. 11	7. 2	0. 0	2. 4	7. 2	0. 0	1. 0
0 & 3	6. 2	0. 0	2. 10	6. 2	0. 0	2. 9	6. 2	0. 0	2. 6	6. 2	0. 0	2. 0	6. 2	0. 0	0. 10
3 & 6	7. 2	0. 0	3. 4	7. 2	0. 1	3. 2	7. 2	0. 0	2. 10	7. 2	0. 1	2. 4	7. 2	0. 1	1. 0
6 & 9	7. 2	0. 0	3. 4	7. 1	0. 2	3. 1	7. 1	0. 1	2. 10	7. 1	0. 3	2. 3	7. 2	0. 1	1. 1
9 & 12	7. 2	0. 0	3. 4	7. 0	0. 3	3. 0	7. 0	0. 2	2. 9	7. 1	0. 4	2. 3	7. 1	0. 2	1. 2
12 & 15	7. 1	0. 1	3. 3	7. 0	0. 3	3. 0	6. 11	0. 3	2. 8	7. 0	0. 6	2. 2	7. 1	0. 2	1. 3
15 & 18	7. 1	0. 1	3. 3	6. 11	0. 4	3. 0	6. 10	0. 6	2. 7	6. 10	0. 8	1. 9	7. 0	0. 3	1. 5
18 & 21	7. 0	0. 2	3. 3	6. 10	0. 6	3. 0	6. 9	0. 10	2. 5	6. 8	1. 0	1. 6	7. 1	0. 3	1. 7
21 & 24	7. 0	0. 4	3. 2	6. 8	0. 9	2. 11	6. 8	1. 2	2. 4	6. 10	0. 10	2. 0	7. 2	0. 2	1. 10
24 & 27	6. 11	0. 8	3. 2	6. 6	1. 2	2. 11	6. 7	1. 2	2. 4	6. 10	0. 8	2. 6	7. 2	0. 2	2. 7
27 & 30	6. 7	1. 4	2. 7	6. 2	2. 0	2. 6	6. 7	1. 2	2. 7	6. 10	0. 6	2. 10	7. 2	0. 1	3. 0
30 & 33	5. 10	3. 0	2. 5	6. 0	2. 8	2. 5	6. 10	1. 2	2. 11	7. 1	0. 4	3. 2	7. 2	0. 0	3. 4
33 & Frambot.	2. 6	1. 2	2. 10	2. 2	1. 10	3. 0	3. 4	0. 6	3. 3	2. 8	0. 1	3. 5	2. 8	0. 0	3. 5

II. TABLE des Valeurs des Produits  $Fg$  &  $fg$ .

Entre les Couples.	Entre les lignes d'eau.									
	1 <sup>e</sup> . & 2 <sup>e</sup> .		2 <sup>e</sup> . & 3 <sup>e</sup> .		3 <sup>e</sup> . & 4 <sup>e</sup> .		4 <sup>e</sup> . & 5 <sup>e</sup> .		5 <sup>e</sup> . & Quille.	
	$Fg$	$fg$	$Fg$	$fg$	$Fg$	$fg$	$Fg$	$fg$	$Fg$	$fg$
grave & XXVII	4. 9	5. 2								
XXVII & XXIV	13. 10	16. 9	13. 4	16. 5	9. 2	6. 4				
XXIV & XXI	18. 3	9. 3	15. 1	9. 7	17. 6	8. 6	17. 8	5. 7	15. 4	1. 7
XXI & XVIII	20. 4	3. 8	17. 5	4. 2	14. 2	5. 1	12. 4	3. 4	17. 1	1. 3
XVIII & XV	23. 0	1. 7	19. 3	2. 0	16. 10	2. 6	11. 8	2. 1	10. 6	0. 9
XV & XII	23. 0	0. 10	20. 9	1. 3	18. 3	1. 3	12. 0	1. 4	7. 7	0. 7
XII & IX	23. 11	0. 7	21. 7	0. 9	19. 0	0. 6	14. 0	1. 0	7. 7	0. 5
IX & VI	23. 11	0. 3	22. 6	0. 6	19. 10	0. 3	15. 4	0. 7	7. 4	0. 3
VI & III	23. 11	0. 0	22. 8	0. 3	20. 1	0. 6	16. 2	0. 2	7. 2	0. 1
III & 0	23. 11	0. 0	22. 8	0. 0	20. 11	0. 0	16. 5	0. 0	7. 2	0. 0
0 & 3	17. 6	0. 0	16. 11	0. 0	15. 5	0. 0	12. 4	0. 0	5. 2	0. 0
3 & 6	23. 11	0. 0	22. 8	0. 0	20. 4	0. 0	16. 5	0. 2	7. 2	0. 1
6 & 9	23. 11	0. 0	22. 6	0. 6	20. 1	0. 3	15. 11	0. 7	7. 5	0. 1
9 & 12	23. 4	0. 0	21. 0	0. 9	19. 3	0. 6	15. 11	0. 9	8. 3	0. 2
12 & 15	23. 0	0. 3	21. 0	0. 9	18. 5	0. 8	15. 2	1. 1	8. 10	0. 3
15 & 18	23. 0	0. 3	20. 9	1. 0	17. 8	1. 4	12. 0	1. 2	9. 11	0. 4
18 & 21	22. 9	0. 6	20. 6	1. 6	16. 4	2. 0	10. 0	1. 6	11. 3	0. 4
21 & 24	22. 2	1. 1	19. 5	2. 2	15. 7	2. 9	13. 8	1. 8	12. 10	0. 4
24 & 27	21. 11	2. 1	19. 0	3. 4	15. 4	2. 9	17. 1	1. 8	18. 6	0. 5
27 & 30	17. 0	3. 4	15. 5	5. 0	17. 0	3. 0	19. 4	1. 5	21. 6	0. 3
30 & 33	14. 1	7. 3	14. 6	6. 5	19. 11	3. 4	22. 5	1. 1	23. 11	0. 0
33 & Frambot.	7. 1	14. 7	0. 6	5. 6	20. 10	1. 8	0. 1	9. 3	9. 1	0. 0
mmes. ....	433. 6	07. 6	450. 5	61. 10	361. 11	42. 8	295. 8	25. 5	223. 11	7. 2

La somme 4494 est la valeur de  $fFgD^{\frac{1}{2}}$ , & celle 476 est la valeur de  $ffgD^{\frac{1}{2}}$ , par conséquent la Résistance latérale sera =  $\frac{1}{4}mufFgD^{\frac{1}{2}} = 2247 mu$ , & la Résistance à la proue =  $\frac{1}{4}muffgD^{\frac{1}{2}} = 238 mu$ .

(181.) Il est nécessaire d'ajouter à ces Résistances celles qui sont produites par le bordage, la quille, l'étambot, l'étrave, le taillemer & le gouvernail, que nous n'avons pas comprises dans le calcul. Les bordages augmentent la largeur du Vaisseau de toute leur épaisseur, le côté du Navire conservant la même inclinaison à l'égard des couples: donc, dans la formule de la Résistance de proue  $\frac{1}{4}mcu D^{\frac{1}{2}} a \sin \theta$ , la quantité  $c$  augmente dans la même proportion que la largeur, & par conséquent le total de la Résistance 238  $mu$  doit aussi augmenter dans la même proportion. Or, la largeur du Vaisseau que nous avons pris pour exemple est de 42 pieds; & nous pouvons mettre un pied pour l'augmentation qui provient du bordage, attendu que les bordages les plus épais sont de 8 pouces, & les plus minces de 4; ainsi l'épaisseur moyenne est de 6 pouces, ce qui donne 12 pouces pour les deux côtés: donc l'augmentation de la Résistance de la proue sera de  $\frac{1}{3}$ , ou de  $5 \frac{1}{3}$ . La quantité  $D^{\frac{1}{2}} a$  augmentera aussi, parce que les bordages les plus proches de la quille, dont l'épaisseur est de 4 pouces, augmentent la profondeur du Navire de cette quantité: la première profondeur étoit de  $5.3 \frac{1}{2} = 17 \frac{1}{2} = \frac{35}{2}$ ; donc à la place de  $\frac{35}{2}$ , que nous avions auparavant, nous aurons, à cause du bordage,  $\frac{35}{2} + \frac{1}{2}$ , &  $D^{\frac{1}{2}} a$  variera dans la raison de  $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}}$  à  $(\frac{35}{2} + \frac{1}{2})^{\frac{1}{2}}$ \*, ou dans celle de  $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}}$  à  $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{1}{2}$ : c'est-à-dire, dans la raison de 35 à 36; par conséquent l'augmentation sera de  $\frac{1}{3}$ , ou de  $6 \frac{1}{3}$ . La quille, l'étambot, & l'étrave, ne donnent pas d'augmentation dans la Résistance de la proue. Nous pouvons considérer l'extrémité vers l'arrière du gouvernail, comme un rectangle vertical, dont la largeur soit de un pied, épaisseur moyenne du gouvernail, & dont la hauteur soit les 21 pieds dont le gouvernail est submergé dans l'eau; & prenant ensuite une quantité analogue à la proue pour le taillemer, la Résistance produite par ces deux causes, sera (Tome I, 642.) exprimée par  $\frac{1}{4}mba^{\frac{1}{2}}u$ , en supposant que  $b$  exprime la largeur, &  $a$  la profondeur du rec-

\* Car  $a$  est considéré ici comme une différentielle de  $D$ , ainsi  $D^{\frac{1}{2}}a$  peut s'écrire sous cette forme  $D^{\frac{1}{2}}dD$ , dont l'intégrale =  $\frac{2}{3}D^{\frac{3}{2}}$ ; or cette quantité varie dans la raison de  $D^{\frac{1}{2}}$ .

tangle; ce qui revient à  $\frac{1}{4}mu (21)^{\frac{1}{2}} = 32 mu$ , à très-peu près. Les trois nouvelles Résistances font à peu près  $44 mu$ ; donc en les ajoutant à celle  $238 mu$ , on aura la Résistance totale à la proue =  $282 mu$ .

(182.) Les bordages, dont le corps du Navire est revêtu, n'augmentent pas sensiblement la valeur de  $c$ , dans la formule  $\frac{1}{4}mcu D^{\frac{1}{2}} a \sin \theta$ , pour ce qui concerne la résistance latérale; on peut même dire que l'angle  $\theta$  diminue, à cause que les bordages des parties supérieures ont plus d'épaisseur que ceux des parties inférieures; mais les deux altérations qui peuvent résulter de cette cause, sont absolument négligeables. La quantité  $D^{\frac{1}{2}} a$  augmente ici dans la même raison que ci-dessus, c'est-à-dire, de  $\frac{1}{11}$ : donc l'augmentation sera de  $\frac{2247}{31} = 64\frac{1}{2}$ . La quille, la contre-quille, & la fausse quille, peuvent se considérer comme un rectangle vertical dont les côtés horizontaux sont également distants de la superficie de l'eau; sa hauteur est de 2 pieds, sa longueur de 130, & la distance de son centre à la superficie de l'eau de 18 pieds  $\frac{1}{2} = \frac{17}{2}$  pieds: sa Résistance sera donc =  $\frac{1}{4}muba D^{\frac{1}{2}}$  ( Tome I , 670. ) =  $\frac{1}{4}mu \cdot 130 \cdot 2 \left(\frac{17}{2}\right)^{\frac{1}{2}} = 560\frac{1}{2} mu$ . L'étambot & le gouvernail joints ensemble, peuvent être considérés comme un trapeze vertical tel que  $ACEB$ : supposant donc  $AC = BF = a$ ,  $AB = CF = c$ ,  $FE = f$ , &  $AG = x$ , on aura  $GH = c + \frac{fx}{a}$ : substituant cette quantité à la place de  $c$ ,  $x$  à la place de  $D$ , &  $dx$  à la place de  $a$ , dans la formule  $\frac{1}{4}muc D^{\frac{1}{2}} a$ , la Résistance qu'éprouvera une différencielle du trapeze sera =  $\frac{1}{4}mu \left(c + \frac{fx}{a}\right) x^{\frac{1}{2}} dx$ ; quantité dont l'intégrale est =  $\frac{1}{4}mu \left(\frac{2}{3}cx^{\frac{3}{2}} + \frac{2fx^{\frac{5}{2}}}{5a}\right)$ ; laquelle, en faisant  $x = a$ , deviendra =  $\frac{1}{4}mua^{\frac{3}{2}} \left(\frac{2}{3}c + \frac{2}{5}f\right)$ , & exprimera la Résistance totale. Faisons maintenant  $c = 3$ , &  $f = 5$  qui sont les valeurs que peuvent avoir ces quantités dans le Vaisseau qui nous sert d'exemple, la Résistance latérale qui provient de l'étambot & du gouvernail, sera =  $2mua^{\frac{3}{2}}$ , ou =  $194 mu$ , en faisant  $a = 21$ . Le taille-mer & l'étrave peuvent être considérés comme un trapeze, dont la largeur à la ligne de flottaison est de 6 pieds, & de 4 pieds dans l'endroit le plus bas; ce qui donne  $c = 6$ , &  $f = -2$ , quantité négative: & la profondeur étant de 19 pieds, en substituant ces quantités dans la formule, la Résistance du taille-mer & de l'étrave sera = . . .



PLATE. I.

$\frac{1}{4}mu \left( \frac{2.6}{3} - \frac{2.2}{5} \right) (19)^{\frac{1}{2}} = 132\frac{1}{2}mu$ . Les quatre nouvelles Résistances font ensemble  $951\frac{1}{4}mu$ , ou simplement  $951mu$ ; donc en les ajoutant à  $1247mu$ , la somme des Résistances latérales sera  $= 3198mu$ .

(183.) Ces Résistances sont celles qu'éprouve le Vaisseau, la vitesse  $u$  étant très-petite, mais ce n'est pas la même chose toutes les fois qu'elle devient un peu considérable; car, dans ce cas, il faut aussi considérer la Résistance qui résulte de la dénivellation du fluide, comme nous l'avons dit (*Tome I, Liv. II, Chap. V, Art. 638, & suiv.*). Cette Résistance sur un des petits quadrilateres est

$$(Tome I, 672.) = \frac{mu^4 c \sin \lambda^4}{6(64)^2} = (Tome I, 584.) \frac{mu^4 c \sin \lambda^4 \sin \pi^4}{6(64)^2} : \&$$

pour la somme des petits quadrilateres  $= \frac{mu^4}{6(64)^2} \int c \sin \lambda^4 \sin \pi^4$ . Donc,

pour avoir cette Résistance, nous n'avons qu'à calculer la somme de toutes les quantités  $c \sin \lambda^4 \sin \pi^4$ . Pour y parvenir, il est nécessaire d'observer que les petits quadrilateres auxquels parvient la dénivellation à la proue, sont au-dessus de la superficie de l'eau, & à la hauteur de un, deux, ou même de trois pieds, lorsqu'elle est la plus considérable; & qu'à la poupe ils sont au-dessous de la même superficie, à l'endroit où se forme la cavité, ou le creux de la dénivellation. Ceci posé, soit tracé dans le plan horizontal du Navire, une ligne d'eau qui s'élève à la proue d'un pied au-dessus de la surface de l'eau, & qui s'abaisse à la poupe de la même quantité, au-dessous de la même surface; & supposons que cette ligne passe par le centre des petits quadrilateres choqués; ce qui ne conduit à aucune erreur, quoique dans la réalité cette supposition ne soit pas rigoureusement exacte, parce que nous n'en ferons usage que pour calculer les valeurs de  $\lambda$  &  $\pi$ , lesquelles ne varient pas sensiblement par la supposition d'un pied de plus, ou de moins, dans la hauteur de cette ligne d'eau. Que  $DB$  soit cette ligne,  $AB$ ,  $HD$  deux couples, &  $AC$  la première ligne d'eau; soit mené  $BH$  parallèle à la quille, & soit abaissé les perpendiculaires  $HF$ ,  $FG$ ,  $GI$ ,  $IK$ ,  $FL$ ,  $LM$ , &  $MN$ : cela fait, pour ce qui concerne la Résistance de la proue  $HD = c$ , & l'angle  $HBD = FHD = \lambda$ ; ainsi, l'on aura  $FD = c \sin \lambda$ ; par la même raison  $GD = c \sin \lambda^2$ ,  $ID = c \sin \lambda^3$ , &  $KD = c \sin \lambda^4$ , que nous appellerons  $f$ . Pareillement, pour ce qui concerne la Résistance latérale, puisque  $BH = c$ , & l'angle  $BDH = BHF = \lambda$ , on aura  $FB = c \sin \lambda$ ,  $BL = c \sin \lambda^2$ ,  $BM = c \sin \lambda^3$ ,  $BN = c \sin \lambda^4$ , que nous appellerons  $F$ . Du point  $E$  qui divise la ligne  $BD$  en deux parties égales, soit élevé la perpendiculaire  $ET$ ; soit fait  $EO = 1$  pied, soit mené  $OT$ , & soit

FIG. 34.



abaissé les perpendiculaires  $EP$ ,  $PQ$ ,  $QR$  &  $RS$  : par cette construction, on voit que l'angle  $OTE$  étant  $= OEP = \eta$ , on aura  $OP = \sin \eta$ ,  $QO = \sin \eta^2$ ,  $OR = \sin \eta^3$ , &  $OS = \sin \eta^4$ , que nous appellerons  $g$  : substituant ces valeurs de  $c \sin \lambda^4$ , & de  $\sin \eta^4$  dans la formule  $\frac{\mu u^4 c \sin \lambda^4 \sin \eta^4}{6(64)^2}$ , elle deviendra  $\frac{\mu u^4 fg}{6(64)^2}$ , pour ce qui concerne la Résistance de proue, &  $\frac{\mu u^4 Fg}{6(64)^2}$  pour la Résistance latérale. Traçant donc un semblable système de lignes dans chacun des petits quadrilatères qui éprouvent l'effet de la dénivellation, on trouvera toutes les valeurs de  $F$ ,  $f$  &  $g$ , ainsi que les produits  $fg$  &  $Fg$ , dont la somme sera  $\int fg = \int c \sin \lambda^4 \cdot \sin \eta^4$ , &  $\int Fg = \int c \sin \lambda^4 \cdot \sin \eta^4$ ; & ces sommes étant multipliées par  $\frac{\mu u^4}{6(64)^2}$ , donneront les Résistances qui proviennent de la dénivellation.

(184.) La Table suivante exprime les valeurs des quantités ci-dessus, pour le Vaisseau de 60 canons, qui a 42 pieds de largeur, lequel nous a toujours servi d'exemple.

Entre les Couples.	Valeurs de			Produits.	
	$F$	$f$	$g$	$Fg$	$fg$
	P. p	P. p	P. p		
Etrave & XXVII	0. 2	4. 3	0.10	$\frac{1}{36}$	$\frac{85}{34}$
XXVII & XXIV	1. 8	1. 0	0. 8	$\frac{10}{9}$	$\frac{2}{3}$
XXIV & XXI	4. 8	0. 8	0. 9	$\frac{48}{12}$	$\frac{1}{8}$
XXI & XVIII	6. 2	0. 1	0.10	$\frac{185}{36}$	$\frac{1}{72}$
XVIII & XV	7. 0	0. 0	1. 0	$\frac{7}{1}$	0
21 & 24	7. 0	0. 1	1. 0	$\frac{7}{1}$	$\frac{1}{12}$
24 & 27	6. 2	0. 3	0.11	$\frac{407}{72}$	$\frac{11}{48}$
27 & 30	5. 2	0. 5	0. 7	$\frac{217}{72}$	$\frac{35}{144}$
30 & 33	2. 6	0. 7	0. 5	$\frac{25}{24}$	$\frac{144}{187}$
33 & Etambot.	0. 6	2 10	0.11	$\frac{11}{24}$	$\frac{72}{72}$
Sommes . . .				$31 \frac{1}{3}$	$8 \frac{1}{2}$

Ces sommes n'appartiennent qu'à un seul côté du Vaisseau; ainsi il faut les doubler, & l'on aura  $62 \frac{2}{3}$  &  $16 \frac{1}{2}$ , pour les sommes

\* Voyez la Note de l'Article 179.

correspondantes aux petits quadrilateres de l'un & de l'autre côté du Navire, exprimés dans la Table. Tous ceux qui sont compris depuis le couple *XV* de la proue jusqu'au couple 21 de la poupe, donnent tous les produits  $fg=0$ , & ceux  $Fg=7\frac{1}{2}$ , à l'exception de celui qui est voisin du maître couple, qui donne  $6\frac{1}{2}$ ; la somme de ceux-ci est  $=170$ , laquelle ajoutée avec les  $62\frac{1}{2}$  que la Table a fournis, donnera la somme complete de tous les produits  $Fg=232\frac{1}{2}$ : la Résistance latérale sera donc  $=\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 232\frac{1}{2}=38\frac{7}{8} \cdot \frac{(mu^4)}{(64)^2}$ : & celle de proue à poupe  $=\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 16\frac{1}{2}=2\frac{11}{16} \cdot \frac{mu^4}{(64)^2}$ . Il est encore nécessaire d'ajouter à ces Résistances celles qui proviennent du gouvernail, de l'étambot, de l'étrave & du taille-mer; ces différents objets donnent ensemble, pour l'action latérale,  $Fg=11\frac{1}{2}$ , & pour l'action directe  $fg=1\frac{1}{2}$ : d'où nous tirerons  $\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 245=40\frac{5}{8} \cdot \frac{mu^4}{(64)^2}$ , ou  $=\frac{41mu^4}{(64)^2}$ , pour l'expression complete des Résistances latérales qui proviennent de la dénivellation, &  $=\frac{mu^4}{6.(64)^2} \cdot 18=\frac{3mu^4}{(64)^2}$ , pour celle des Résistances directes.

(185.) Ces Résistances étant jointes avec les autres que nous avons trouvées précédemment, on aura la somme des Résistances latérales qu'éprouve le Vaisseau  $=\frac{41mu^4}{(64)^2} + 3198mu$ , & la somme des Résistances directes  $=\frac{3mu^4}{(64)^2} + 282mu$ .

(186.) Ayant trouvé les Résistances pour une disposition du Vaisseau, on peut les trouver pour toute autre, dans laquelle il seroit plus ou moins submergé dans le fluide. Dans la formule  $\frac{1}{2}mcuD^{\frac{1}{2}}a\sin\lambda\sin\eta$  de la Résistance qu'éprouvent les petits quadrilateres, il n'y a, dans ce cas, que le produit  $D^{\frac{1}{2}}a$ , qui augmente, ou diminue, les quantités  $c\sin\lambda$ , &  $\sin\eta$ , conservant la même valeur: mais  $a$  suivant la même raison que  $D$ , on aura l'augmentation, ou la diminution, dans la raison de  $D^{\frac{1}{2}}$  (Voyez la Note de l'Art. 181.); & comme cette loi est générale pour tous les quadrilateres, il s'ensuit que la somme des Résistances sera également comme  $D^{\frac{1}{2}}$ . On doit entendre la même chose pour la Résistance qui provient de l'étambot, du taille-mer & du gouvernail; mais, comme la hauteur de la quille, qui est représentée par  $a$ , n'augmente pas, l'augmentation, ou la diminution, de la Résistance, sera simplement comme  $D^{\frac{1}{2}}$ . Dans la formule  $\frac{mu^4c\sin\lambda\sin\eta}{6.(64)^2}$ , qui

qui exprime les résistances provenant de la dénivellation, toutes les quantités demeurent sensiblement constantes, & par conséquent ne reçoivent aucune altération sensible de ce que la profondeur, à laquelle le Vaisseau est submergé, augmenteroit, ou diminiroit, d'une petite quantité : il s'ensuit donc qu'il n'y a que les valeurs  $3198mu$  &  $282mu$  qui éprouvent une variation ; c'est-à-dire, que les quantités  $2638mu$ , &  $273\frac{1}{2}mu$ , augmentent, ou diminuent, dans la raison de  $D^{\frac{1}{2}}$ , & les quantités  $560mu$ , &  $8\frac{1}{2}mu$ , qui correspondent à la Résistance de la quille, varient seulement dans la raison de  $D^{\frac{1}{4}}$ .

(187.) Nous trouvons, pour le Vaisseau qui nous sert d'exemple, (181.),  $D = \frac{35}{2} + \frac{1}{3} = \frac{107}{6}$  ; supposant que  $n$  soit la quantité dont il doit être plus ou moins submergé dans le fluide, les augmentations, ou diminutions, des résistances seront dans la raison de  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$  à  $(\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}}$  ; & dans celle de  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{4}}$  à  $(\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{4}}$  ou, ce qui est la même chose, les augmentations, ou diminutions effectives seront  $\frac{1}{11}n(2638)mu$  ;  $\frac{1}{11}n(273\frac{1}{2})mu$  ;  $\frac{1}{56}n(560)mu$  ; &  $\frac{1}{32}n(8\frac{1}{2})mu$  \*. Supposant donc, comme dans l'Art. 141, que le Vaisseau soit enfoncé de 6 pouces de plus, ou que  $n$  soit  $= \frac{1}{4}$ , la première augmentation sera  $= 110mu$  : la seconde  $= 11\frac{1}{4}mu$  : la troisième  $= 7\frac{1}{2}mu$  : & la quatrième  $= \frac{17}{16}mu$  ; c'est-à-dire que l'augmentation de la Résistance latérale sera de  $117\frac{1}{2}mu$ , & celle de la proue de  $11\frac{17}{16}mu$  : donc la Résistance latérale, le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus, ou étant dans la disposition où il naviguoit, sera de  $\frac{41mu^4}{(64)^2} + 3316mu$  ; & celle de la proue de  $\frac{3mu^4}{(64)^2} + 294mu$ .

(188.) Ayant une fois trouvé les Résistances qu'éprouve un Vaisseau, on peut trouver, avec facilité, celles qu'éprouve un autre Vaisseau dont les fonds sont semblables à ceux du premier. Dans la formule

---

\* Car en nommant  $R$  les quantités qui répondent à l'état primitif du Vaisseau, &  $A$  l'augmentation, ou la diminution, qui résulte de ce qu'il est plus ou moins calé de la quantité  $n$ , alors  $R \pm A$  sera l'expression des mêmes quantités pour le nouvel état du Vaisseau ; & l'on aura, pour celles qui suivent la raison de  $D^{\frac{1}{2}}$ ,  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}} : (\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}} :: R : R \pm A$  ; ou,  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}} : (\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2}n(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}} :: R : R \pm A$ , ou enfin,  $\frac{107}{6} : \frac{107}{6} \pm \frac{1}{2}n :: R : R \pm A$  ; d'où l'on tire,  $\frac{107}{6} : \frac{107}{6} \pm \frac{1}{2}n$ , ou,  $1 : 1 \pm \frac{1}{11}n :: R : R \pm A = 1 \pm \frac{1}{11}nR$ . Donc  $A = \frac{1}{11}nR$ .

Les secondes quantités, qui répondent à la quille, augmentant ou diminuant comme  $D^{\frac{1}{4}}$ , on aura  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{4}} : (\frac{107}{6} \pm n)^{\frac{1}{4}} :: R : R \pm A$ , d'où l'on tirera, en opérant d'une manière analogue,  $1 : 1 \pm \frac{1}{56}n :: R : R \pm A = 1 \pm \frac{1}{56}nR$  ; donc  $A = \frac{1}{56}nR$ .

$\frac{1}{4}mcu D^{\frac{1}{2}} a \sin \lambda \sin \kappa$  des Résistances horizontales qu'éprouvent les petits quadrilatères, les angles  $\lambda$  &  $\kappa$  ne varient point, puisqu'on suppose que les fonds des Vaisseaux sont semblables; il n'y a donc que les quantités  $c$ ,  $a$ , &  $D$  qui varient, & ces quantités sont comme les dimensions linéaires des carenes, ou comme les largeurs. Les produits  $ca D^{\frac{1}{2}}$ , seront donc comme les cinquièmes puissances des racines quarrées des largeurs \*: & si nous nommons  $m$  la largeur du Vaisseau dont la Résistance est connue,  $M$  celle du Navire pour lequel on veut la trouver, &  $r$  la Résistance trouvée pour le premier, on aura  $\frac{M^{\frac{5}{2}}}{m^{\frac{5}{2}}} r$  pour la Résistance qu'éprouve le second: c'est-

à-dire, pour celle qui ne dépend point de la dénivellation. Quant à la Résistance produite par la dénivellation, c'est de la formule  $\frac{mu^4 c \sin \lambda \sin \kappa}{6(64)^{\frac{1}{2}}}$  qu'il faut se servir, & dans cette expression il n'y a que la valeur de  $c$  qui varie, & cette valeur est comme la largeur: donc cette Résistance sera  $= \frac{M}{m} r$ : en supposant maintenant que  $r$  exprime la Résistance que la dénivellation fait éprouver au premier Vaisseau.

(189.) Le calcul se borneroit à ces deux seules opérations, si les deux Vaisseaux devoient naviguer, étant calés proportionnellement, c'est-à-dire, s'ils étoient enfoncés dans le fluide à des profondeurs proportionnelles; mais ces profondeurs peuvent s'éloigner de quelques pouces de cette proportion, par les raisons que nous avons déjà exposées dans l'Art. 144. On peut calculer le résultat de cette variation, comme nous l'avons fait ci-devant, quand nous avons supposé que le Vaisseau de 60 canons devoit naviguer étant calé de 6 pouces de plus; mais comme on a déjà calculé les augmentations, ou diminutions,  $\frac{1}{12} nmu$  (2638.),  $\frac{1}{12} nmu$  (273 $\frac{1}{2}$ ),  $\frac{1}{16} nmu$  (560), &  $\frac{1}{16} nmu$  (8 $\frac{1}{2}$ ), qui ont lieu dans les Résistances qu'éprouve ce Vaisseau, pour être plus ou moins calé de la quantité  $n$ , il sera mieux de trouver d'abord la Résistance qu'éprouvera ce même Navire; en le supposant calé en proportion de ce que doit l'être l'autre; & appelant ensuite  $r$  cette nouvelle Résistance, celles du second Na-

vire seront  $= \frac{M^{\frac{5}{2}}}{m^{\frac{5}{2}}} r$ , &  $\frac{Mr}{m}$ . Les deux quantités  $\frac{1}{12} nmu$  (2638.), &  $\frac{1}{16} nmu$  (560.), qui appartiennent à la Résistance latérale, peuvent être réunies en une seule, pour simplifier le calcul, & cette somme sera  $= \frac{1}{12} nmu$  (4237.): il en est de même des deux autres  $\frac{1}{12} nmu$  (273 $\frac{1}{2}$ )

\* Car les quantités  $c$ ,  $a$  &  $D$  étant comme la largeur qu'on suppose  $= m$ , le produit  $a D^{\frac{1}{2}}$  sera comme  $m^2 m^{\frac{1}{2}} = m^{\frac{5}{2}}$ .

&  $\frac{1}{36} nmu (84)$ , qui appartiennent à la Résistance de proue, & dont la somme est  $= \frac{1}{36} nmu (829)$ : la Résistance qui provient de la dénivellation ne reçoit aucune altération, comme nous l'avons déjà dit.

(190.) Nous avons trouvé, dans l'Art. 145, que  $m$  étant la largeur,  $v$  le volume submergé, &  $a$  l'aire, ou la section horizontale faite à la superficie du fluide, dans le premier Navire, c'est-à-dire, son plan de flottaison; &  $M$  étant la largeur, &  $V$  le volume du second; nous avons

trouvé, dis-je, que la formule  $\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}$  exprimoit la quantité dont le premier Navire doit être, plus ou moins, calé, pour qu'il soit dans une disposition semblable à celle du second; quantité que nous avons tout-à-l'heure exprimée par  $n$ . Substituant donc cette expression à la place de  $n$ , dans celles des augmentations, ou des diminutions, des résistances, elles deviendront  $\frac{1}{18} mu (4237) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ , & . . . .

$\frac{1}{36} mu (829) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ : par conséquent la Résistance latérale pour le Vaisseau de 60 canons, supposé dans une disposition semblable à celle de l'autre, je veux dire celle qui ne provient pas de la dénivel-

lation, sera  $= 3316 mu - \frac{1}{18} mu (4237) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ , & celle de

proue  $= 294 mu - \frac{1}{36} mu (829) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ . Ainsi la Résistance latérale totale qu'il éprouvera dans cette disposition, sera = . . . .

$\frac{41 mu^4}{(64)^2} + 3316 mu - \frac{1}{18} mu (4237) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ , & celle de proue =

$\frac{3 mu}{(64)^2} + 294 mu - \frac{1}{36} mu (829) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ : d'où il résulte que les Résistances qu'éprouvera le second Vaisseau, seront = . . . . .

$\frac{41 mu^4 M}{(64)^2 m} + \frac{3316 mu M^{\frac{1}{2}}}{m^{\frac{1}{2}}} - \frac{mu M^{\frac{1}{2}}}{18 m^{\frac{1}{2}}} (4237) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ , &  $= \frac{3 mu^4 M}{(64)^2 m} +$

$\frac{294 mu M^{\frac{1}{2}}}{m^{\frac{1}{2}}} - \frac{mu M^{\frac{1}{2}}}{36 m^{\frac{1}{2}}} (829) \left( \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a} \right)$ : ou parce que, dans le Vaisseau

de 60 canons, on a  $m = 42$ ,  $v = 68650$ , &  $a = 5500$ , la Ré-

sistance latérale sera  $= \frac{41 mu^4 M}{(64)^2 42} + \frac{3316 mu M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} - \frac{mu M^{\frac{1}{2}}}{18 (42)^{\frac{1}{2}}} (4237) \left( \frac{68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V}{5500} \right)$ ,



$$\& \text{celle de proue} = \frac{3mu+M}{(64)^{\frac{1}{2}}42} + \frac{294muM^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} - \frac{muM^{\frac{1}{2}}}{36(42)^{\frac{1}{2}}} (829) \left( \frac{68650 - \frac{(42)^{\frac{1}{2}}}{M^{\frac{1}{2}}}}{5500} \right)$$

(191.) Dans le Vaisseau de 70 canons, nous aurons  $M=48$ , &  $V=96500$ : donc en substituant ces valeurs dans les expressions que nous venons de déterminer, les Résistances latérales qu'éprouvera ce Vaisseau seront  $= \frac{47mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 4631mu - 240mu = \frac{47mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 4391mu$ ;

$$\& \text{celles de proue} = \frac{24mu^4}{7(64)^{\frac{1}{2}}} + 410mu - 23mu = \frac{24mu^4}{7(64)^{\frac{1}{2}}} + 387mu.$$

(192.) Pour la Frégate de 22 canons, on a  $M=32$ , &  $V=25170$ , par conséquent la Résistance latérale sera  $= \frac{3^{\frac{1}{2}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 1680mu - 254mu = \frac{3^{\frac{1}{2}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 1426mu$ ; & celle de proue  $= \frac{2^{\frac{2}{3}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 149mu - 25mu = \frac{2^{\frac{2}{3}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 124mu$ .

(193.) Pour le Vaisseau à trois ponts, on a  $M=51$ , &  $V=128293$ : partant, la Résistance latérale, sera  $= \frac{49^{\frac{1}{2}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 5388mu + 209mu = \frac{49^{\frac{1}{2}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 5597mu$ ; & celles de proue  $= \frac{3^{\frac{2}{3}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 478mu + 20\frac{1}{2}mu = \frac{3^{\frac{2}{3}}mu^4}{(64)^{\frac{1}{2}}} + 498\frac{1}{2}mu$ .

(194.) On peut encore faciliter beaucoup ces déterminations, en faisant attention que la Résistance qui naît de la dénivellation est négligeable, lorsque la vitesse  $u$  est petite, particulièrement dans les grands Navires, où elle n'arrive à avoir une valeur digne d'attention, que dans des vitesses tellement grandes qu'on ne les observe jamais dans la pratique. Car les Navires étant supposés calés dans le fluide proportionnellement à leurs dimensions linéaires, la formule qui exprime la Résistance de proue, est  $= \frac{3mu^4M}{(64)^{\frac{1}{2}}42} + \dots$

$$\frac{294mu^4M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} = \frac{3muM}{42} \left( \frac{u^{\frac{1}{2}}}{(16)^{\frac{1}{2}}} + \frac{98M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}} \right); \text{ attendu que la dernière partie de la formule s'évanouit; \& dans cette expression la quantité } \frac{u^{\frac{1}{2}}}{(16)^{\frac{1}{2}}}$$

qui vient de la dénivellation, est négligeable à l'égard de  $\frac{98M^{\frac{1}{2}}}{(42)^{\frac{1}{2}}}$ , principalement lorsque  $M$  est grande, &  $u$  petite. Dans le Vaisseau de 60 canons,  $M$  est  $= 42$ : & si l'on suppose  $u=16$ , la première de ces quantités sera  $= 1$ , & la seconde  $= 98$ : or, la vitesse 16 étant des plus grandes que puisse prendre ce Vaisseau, on voit que même dans le cas où la vitesse est aussi grande qu'on

puisse raisonnablement la supposer, la quantité qui provient de la dénivellation est susceptible d'être négligée. Dans la Frégate de 22 canons,  $M$  est  $= 32$ , ce qui donne à peu près  $\frac{98 M^2}{(42)^2} = 66$ ; d'où

l'on voit que  $u$  étant  $= 16$ , la quantité  $\frac{M^2}{16^2}$  est encore négligeable.

Dans un Paquebot de 21 pieds de largeur, on a  $\frac{98 M^2}{(42)^2} = 28$ , à

peu près; de sorte qu'on peut encore, comme on le verra, négliger entièrement la dénivellation dans les calculs dont l'objet est de déterminer la vitesse  $u$ ; mais il n'en est pas de même pour un Canot, ou une petite Barque; car si nous supposons une petite embarcation de cette espèce, ayant 7 pieds de largeur, ou  $\frac{M}{42} = \frac{1}{6}$ ,

on aura  $\frac{98 M^2}{(42)^2} = 6 \frac{1}{3}$ ; quantité qui, comme on le voit, n'est déjà pas excessive à l'égard de l'unité.

(195.) Si la dénivellation est susceptible d'être négligée dans les Résistances de proue, à bien plus forte raison peut-elle l'être dans les Résistances latérales, où la vitesse  $u$  est beaucoup plus petite: par conséquent, elles doivent se réduire aux seuls termes qui sont affectés de la simple vitesse  $u$ ; à moins qu'il ne soit question de Barques très-petites, & de vitesses très-considérables.

## CHAPITRE VI.

*Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, à l'égard d'un axe aussi horizontal, & qui constituent ce que les Marins appellent la Qualité de porter la Voile \**,

(196.) LES Moments qu'éprouve le Vaisseau, de même que les résistances horizontales, peuvent avoir différentes directions, suivant la disposition qu'on donnera aux voiles, & suivant l'axe sur lequel on suppose que se fait la rotation; mais nous pouvons, comme nous l'avons fait des résistances, les réduire à deux espèces; la

\* En Espagnol, *Aguante de Vela* (Tome I, page 33. Note.). Cela répond à la Stabilité, en étendant ce mot au cas où le Vaisseau est en mouvement; ce que la plus grande partie des Auteurs ont négligé de considérer. Nous nous servirons souvent de cette dernière expression.

PLANC. I.

premiere, suivant un axe horizontal tiré de la proue à la poupe, & passant par le centre de gravité; ce sont les moments qui constituent ce que les Marins nomment, avec raison, la *Qualité de porter la Voile*; & la seconde espece, suivant un autre axe aussi horizontal & perpendiculaire au premier. Les premiers moments viennent de la résistance latérale, & les seconds de la résistance suivant la proue: les uns & les autres proviennent de la somme des moments qu'éprouvent les différents quadrilateres, dans lesquels nous avons divisé la surface du corps du Navire, attendu qu'il est si irrégulier, que nous ne pouvons faire usage d'aucune autre méthode pour le soumettre au calcul.

(197.) Les moments qu'éprouve un corps quelconque, qui se meut d'un mouvement horizontal, ont été trouvés (*Tome I*, 846.) =

$(PH + \frac{1}{12} m \int e^3 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} m \int c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \theta + \frac{1}{2} m \int c (k - x) x^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta$ ,  
on en substituant à la place de  $\sin \theta$  la valeur  $\sin \lambda \sin \eta$  (*Tome I*, 584.), ils deviendront  $(PH + \frac{1}{12} m \int e^3 c) \sin \Delta + \frac{1}{2} m \int c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \lambda \sin \eta + \frac{1}{2} m \int c x^{\frac{1}{2}} dx (k - x) \sin \lambda \sin \eta$ ,  $\Delta$  exprimant l'angle de l'inclinaison du Vaisseau. La valeur de  $(H + \frac{m}{12P} \int e^3 c) \sin \Delta$ , a déjà été trouvée (150.) pour l'expression de la distance du centre de gravité, au nouveau centre de volume; ainsi cette distance étant divisée par  $\sin \Delta$ , on aura  $(H + \frac{m}{12P} \int e^3 c) = (H + \frac{1}{12v} \int e^3 c)$ , distance du centre de gravité au métacentre: appellant  $K$  cette distance, on aura  $(HP + \frac{1}{12} m \int e^3 c) \sin \Delta = KP \sin \Delta = mKv \sin \Delta$ ,  $v$  étant le volume qu'occupe le Vaisseau dans le fluide.

FIG. 38.

Pour réduire la seconde quantité  $\frac{1}{2} m \int c x^{\frac{1}{2}} y dy \sin \lambda \sin \eta$ , on observera que  $CD = dy$ , & l'angle  $BFG = FGH = \lambda$ ; ainsi l'on aura  $1 : \sin \lambda :: dy : KL = dy \sin \lambda$ ; & pareillement  $1 : \sin \eta$ , (sinus de  $NKL$ )  $:: KL = dy \sin \lambda : NL = dy \sin \lambda \sin \eta$ ; quantité que nous appellerons  $h$ . Cette dénomination étant substituée dans l'expression ci-dessus, elle se changera en  $\frac{1}{2} m \int c h x^{\frac{1}{2}} y$ .

La troisieme quantité est (177)  $= \frac{1}{2} m \int f g x^{\frac{1}{2}} (k - x)^*$ , ayant  $f = FI$  pour les Résistances latérales, &  $= IG$  pour celles de proue, &  $g$  étant  $= NM$ . Les moments se réduiront donc à  $mKv \sin \Delta + \frac{1}{2} m \int c h x^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} m \int f g x^{\frac{1}{2}} (k - x)$ ; mais la dernière quantité de cette

\* Car  $f = c \sin \lambda$ ,  $g = a \sin \eta = dx \sin \eta$ , puisque  $a = dx$ : ainsi  $fg = c dx \sin \lambda \sin \eta$ .

expression peut encore avoir la forme suivante  $\frac{1}{4} muk \int f g x^{\frac{1}{2}}$  —  $\frac{1}{4} mu \int f g x^{\frac{1}{2}}$ , ce qui facilite le calcul : car (180.) la quantité  $\frac{1}{4} mu \int f g x^{\frac{1}{2}}$  étant l'expression de toute la Résistance horizontale qu'éprouve le Vaisseau, expression que nous avons déjà trouvée précédemment la quantité  $\frac{1}{4} muk \int f g x^{\frac{1}{2}}$  sera le produit de la même Résistance, par la distance  $k$  du centre de gravité à la superficie du fluide. Si nous supposons donc,  $\frac{1}{4} mu \int f g x^{\frac{1}{2}} = mur$ , les Moments seront =  $mKv \sin \Delta + \frac{1}{4} mu \int chx^{\frac{1}{2}} y + mukr = \frac{1}{4} mu \int f g x^{\frac{1}{2}}$ ;  $\frac{1}{4} mu chx^{\frac{1}{2}} y$  exprimant le moment vertical qu'éprouve chaque paire des petits quadrilateres correspondants, par rapport au plan vertical qui coïncide avec la quille; &  $\frac{1}{4} mu \int f g x^{\frac{1}{2}}$  exprimant le Moment horizontal qu'ils éprouvent relativement à leur distance à la superficie du fluide. Toute l'opération se réduit donc à trouver les moments  $\frac{1}{4} mu \int chx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{4} mu \int f g x^{\frac{1}{2}}$ , puisque les quantités  $mKv \sin \Delta + mukr$  sont déjà connues.

\* La quantité  $\int f g x^{\frac{1}{2}}$  est le produit  $f g x^{\frac{1}{2}}$  que nous avons déjà trouvé (180.) par  $x$ , distance du centre des Résistances des petits quadrilateres à la superficie du fluide, lequel centre est aux  $\frac{1}{4}$  de leur hauteur \*. Dans le Vaisseau de 60 canons, la distance entre les lignes d'eau étant = 3 pieds  $\frac{1}{2}$ , les  $\frac{1}{4}$  de cette distance seront =  $\frac{3}{8}$  : donc on aura pour les quadrilateres compris entre la premiere & la seconde,  $x = \frac{3}{8}$  : pour ceux entre la seconde & la troisieme,  $x = \frac{9}{8}$  : pour ceux entre la troisieme & la quatrieme,  $x = \frac{15}{8}$  ; pour ceux entre la quatrieme & la cinquieme,  $x = \frac{21}{8}$  : enfin, pour ceux entre la cinquieme & la quille,  $x = \frac{27}{8}$  : par conséquent, on aura (180.) . .

\* Cela se déduit de l'Article 850, Tome I, en négligeant le terme relatif à la dénivellation; mais en voici la démonstration directe appliquée à une surface plane quelconque.

La force qu'éprouve une différencielle horizontale d'une surface plane quelconque, abstraction faite de la dénivellation, est (Tome I, 594) =  $\frac{mbdx \sin \alpha}{\sin \alpha} (x^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{8} 4 \sin \theta)^2$ , (c'est l'expression même de l'Article cité en mettant  $dx$  pour  $da$ , afin de conserver l'analogie avec le cas actuel); ainsi la Résistance qu'éprouve cette différencielle =  $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \theta}{2 \sin \alpha} (x^{\frac{1}{2}} dx)$ , (Tome I, 652, 654, 655, 658 & 670); & le Moment de cette Résistance par rapport à la superficie du fluide = . . :  $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \theta}{2 \sin \alpha} (x^{\frac{3}{2}} dx)$ . Prenant l'intégrale, tant de l'expression de la Résistance que de celle de son moment, ces intégrales seront  $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \theta}{3 \sin \alpha} x^{\frac{3}{2}}$ , &  $\frac{mub \sin \alpha \cdot \sin \theta}{5 \sin \alpha} x^{\frac{5}{2}}$ . Divisant la somme des Moments par celle des Résistances, on aura  $\frac{1}{4} x$  pour la distance du centre des Résistances de cette surface à la superficie du fluide (Tome I, 120 & 850.).

Pour les Moments latéraux.

$$\begin{aligned} Fgx^{\frac{1}{2}}.x &= 578 \cdot \frac{21}{10} = 1213,8 \\ 221 \cdot \frac{16}{10} &= 515,6 \\ 1071 \cdot \frac{91}{10} &= 9746,1 \\ 1035 \cdot \frac{126}{10} &= 13041,0 \\ 889 \cdot \frac{161}{10} &= 14312,9 \end{aligned}$$

$$\int Fgx^{\frac{1}{2}} = \dots \dots \dots 43471,4$$

Pour les Moments de Proue.

$$\begin{aligned} fgx^{\frac{1}{2}}.x &= 90 \cdot \frac{21}{10} = 189,0 \\ 142 \cdot \frac{16}{10} &= 77,2 \\ 126 \cdot \frac{91}{10} &= 1146,6 \\ 89 \cdot \frac{126}{10} &= 1121,4 \\ 29 \cdot \frac{161}{10} &= 466,9 \end{aligned}$$

$$\int fgx^{\frac{1}{2}} = \dots \dots \dots 3719,1$$

Donc  $\frac{1}{4}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}} = 21736mu$ , &  $\frac{1}{4}mu \int fgx^{\frac{1}{2}} = 1860mu$ .

(198.) Il est nécessaire d'ajouter à ces valeurs l'augmentation qui provient de l'épaisseur des bordages, comme nous l'avons dit, *Art.* 181. Dans  $\int fgx^{\frac{1}{2}}$  il y a deux quantités ; l'une provenant de  $c$ , ou de  $f$ , qui est, par l'*Art.* cité,  $= \frac{1}{24}$  de 1860 = 44; & l'autre provenant de  $x^{\frac{1}{2}}dx$ , ou de  $x^{\frac{1}{2}}$ , qui augmente dans la raison de  $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}}$  à  $(\frac{35}{2} + \frac{1}{3})^{\frac{1}{2}}$ , ou de 35 à  $35 + \frac{1}{3}^*$ ; ce qui donne l'augmentation de  $\frac{1}{24}$  de 1860 = 89. Les deux quantités réunies donnent 133. Donc, avec l'augmentation qui résulte de l'épaisseur des bordages, on aura  $\frac{1}{4}mu \int fgx^{\frac{1}{2}} = 1993mu$ . La quantité  $\int Fgx^{\frac{1}{2}}$  augmente seulement dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$ : donc l'augmentation est de  $\frac{1}{24}$  de 21736 = 1035: par conséquent avec l'augmentation qui résulte de l'épaisseur des bordages, on a  $\frac{1}{4}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}} = 22771mu$ .

(199.) On doit aussi ajouter les Moments qu'éprouvent la quille, l'étambot, le gouvernail, l'étrave & le taille-mer. Considérant la face la plus à poupe du gouvernail comme un rectangle vertical, de même que son correspondant dans le taille-mer, ainsi que nous l'avons fait (181.), l'expression de leur Moment de poupe à proue sera  $\frac{1}{4}mbux^{\frac{1}{2}} = \frac{1}{4}mu (21)^{\frac{1}{2}} = 404mu$ ; la largeur  $b$  du rectangle étant = 1, & sa hauteur  $x = 21$ : par conséquent, en faisant attention à cette quantité, l'expression  $\frac{1}{4}mu \int fgx^{\frac{1}{2}}$  sera = 2397mu. La quille, la contre-quille & la fausse-quille, ont été considérées, dans le même *Art.* 181, comme un rectangle vertical de 2 pieds de hauteur, & de 130 de longueur, submergé à 18 pieds  $\frac{1}{4}$  de profondeur, qui maintenant sera

\* La fraction  $\frac{1}{3}$  est un peu trop forte.



à 19 pieds, à cause que le centre des résistances est plus bas que celui de gravité (197, & Tome 1, 850.) : & ayant trouvé cette résistance  $= 560\frac{1}{2}mu$ , le moment qu'éprouvera la quille sera  $= 560\frac{1}{2}.19mu = 10643mu$ . L'étambot & le gouvernail réunis, ont été supposés former un trapeze vertical, & la différentielle de sa résistance a été trouvée  $= \frac{1}{2}mu(e + \frac{fx}{a})x^{\frac{1}{2}}dx$ ; par conséquent la différentielle du moment sera  $= \frac{1}{2}mu(e + \frac{fx}{a})x^{\frac{3}{2}}dx$ ; quantité dont l'intégrale, en mettant  $a$  pour  $x$ , est  $= \frac{1}{2}mu(\frac{2}{5}e + \frac{2}{7}f)a^{\frac{5}{2}} = \frac{1}{2}mu(\frac{6}{5} + \frac{10}{7})(21)^{\frac{5}{2}} = 2656mu$ , en faisant  $e = 3$ ,  $f = 5$ , &  $a = 21$ . Le taille-mer & l'étrave, ont été pareillement supposés former un autre trapeze qui donnoit la même formule que la précédente, avec la seule différence que la quantité  $e$  est ici  $= 6$ , &  $f = -2$ , ce qui donne  $\frac{1}{2}mu(\frac{2}{5}e + \frac{2}{7}f)a^{\frac{5}{2}} = \frac{1}{2}mu(\frac{12}{5} - \frac{4}{7})(21)^{\frac{5}{2}} = 1848mu$ . Ces trois Moments latéraux étant réunis donnent une somme de  $15147mu$ , qui, ajoutée aux  $22771mu$ , somme des Moments qui proviennent du corps du Vaisseau, donnera les Moments totaux pour le Vaisseau de 60 canons, appartenants à la formule  $\frac{1}{2}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}}$ ; ainsi cette somme totale des Moments sera  $= 37918mu$ .

(200.) Si on veut, en outre, que le Vaisseau soit calé de 6 pouces de plus, comme nous l'avons supposé dans les exemples précédents, on observera que l'augmentation qui correspond à  $\frac{1}{2}mu \int ffx^{\frac{1}{2}}$  est comme  $x^{\frac{1}{2}}$ , à cause que  $g$  est comme  $dx$  (177.): ainsi, cette augmentation sera à la valeur primitive de cette quantité, comme  $\frac{1}{2}n$  est à  $\frac{107}{6}$  \*, rapport qui est  $= \frac{1}{7}n$ ; c'est-à-dire, qu'elle sera  $= \frac{1}{7}n(2397)mu$ ; & celle qui correspond à  $\frac{1}{2}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}}$  sera  $= \frac{1}{7}n(37918)mu = 2708mu$ ; par conséquent, le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus, on aura  $\frac{1}{2}mu \int ffx^{\frac{1}{2}} = 2568mu$ , &  $\frac{1}{2}mu \int Fgx^{\frac{1}{2}} = 40626mu$ .

---

\* Car le Vaisseau étant dans son état primitif,  $x = \frac{107}{6}$ , (181 & 187.), & étant plus calé de la quantité  $n$ ,  $x = \frac{107}{6} + n$ ; donc en nommant  $R$  la quantité  $\frac{1}{2}mu \int ffx^{\frac{1}{2}}$  qui répond à l'état primitif du Navire, &  $A$  l'augmentation qu'elle reçoit par l'augmentation du tirant d'eau;  $R + A$  sera la valeur actuelle de cette quantité, & l'on aura  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}} : (\frac{107}{6} + n)^{\frac{1}{2}} :: R : R + A$ , ou  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}} : (\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{2}n(\frac{107}{6})^{-\frac{1}{2}} :: A : R + A$ , ou  $\frac{107}{6} : \frac{107}{6} + \frac{1}{2}n :: A : R + A$ ; d'où l'on tire  $\frac{107}{6} : \frac{1}{2}n :: R : A$ ; ou, enfin,  $1 : \frac{1}{7}n :: R : A = \frac{1}{7}nR$ . Ce calcul est analogue à ceux qu'on a exposés dans la Note de l'Article 187.

(201.) Pour trouver  $\int chx^{\frac{1}{2}}y$ , on prendra, dans la figure correspondante à chaque petit quadrilatère, la valeur de  $h=NL$ , & on la multipliera par  $y$ , distance de son centre de résistance au plan vertical qui coïncide avec la quille : on multipliera ensuite chaque produit par  $c$ , distance d'un couple à l'autre ; ou, s'il est question des quadrilatères extrêmes de l'avant, ou de l'arrière, par la distance du dernier couple à l'étrave, ou à l'étambot. Ayant fait la somme de tous les produits correspondants aux petits quadrilatères compris entre deux lignes d'eau, on multipliera chacune de ces sommes par la quantité  $x^{\frac{1}{2}}$ , lesquelles quantités sont (197.),  $(\frac{21}{10})^{\frac{1}{2}}$ ,  $(\frac{56}{10})^{\frac{1}{2}}$ ,  $(\frac{91}{10})^{\frac{1}{2}}$ ,  $(\frac{126}{10})^{\frac{1}{2}}$ , &  $(\frac{161}{10})^{\frac{1}{2}}$  ; enfin, ajoutant tous ces produits ensemble, on aura la valeur de  $\int chx^{\frac{1}{2}}y$  pour les Moments latéraux ;

Pour avoir les Moments de proue, on multipliera  $h$  par  $y$ , distance du centre de résistance du quadrilatère au plan vertical, perpendiculaire à la quille, qui passe par le centre de gravité ; on multipliera ensuite ce produit par  $c$ , différence entre les distances des points  $F$  &  $G$  au plan vertical qui passe par la quille. On trouvera dans les Tables suivantes les valeurs de  $h$ ,  $c$  &  $y$ , ainsi que leurs produits pour le Vaisseau de 60 canons \*.

Faisant maintenant usage de ces Tables, on multipliera  $3320 \frac{1}{2}$  par  $(\frac{21}{10})^{\frac{1}{2}}$ , le produit sera  $= 4812$  : pareillement  $4060 \frac{1}{2} (\frac{56}{10})^{\frac{1}{2}} = 9620$  :  $4104 \frac{1}{2} (\frac{91}{10})^{\frac{1}{2}} = 12381$  :  $3784 \frac{1}{2} (\frac{126}{10})^{\frac{1}{2}} = 13435$  : enfin  $1520 \frac{1}{2} (\frac{161}{10})^{\frac{1}{2}} = 6100$ . La somme 46338 de tous ces produits exprimera le Moment latéral ; ainsi l'on aura  $\int chx^{\frac{1}{2}}y = 46338$ . Pour avoir les Moments de proue, on multipliera de même  $4410 \frac{1}{2}$  par  $(\frac{21}{10})^{\frac{1}{2}}$ , le produit sera  $= 6391$  : de même  $4851 \frac{1}{2} (\frac{56}{10})^{\frac{1}{2}} = 11480$  :  $3946 \frac{1}{2} (\frac{91}{10})^{\frac{1}{2}} = 11905$  :  $3593 \frac{1}{2} (\frac{126}{10})^{\frac{1}{2}} = 12755$  ; enfin,  $1355 \frac{1}{2} (\frac{161}{10})^{\frac{1}{2}} = 5358$ . La somme 47889 de tous ces produits exprimera le Moment de poupe à proue : ainsi, l'on aura  $\int chx^{\frac{1}{2}}y = 47889$ .

---

\* Ces Calculs sont dans le même cas que ceux des Articles 178 & 179 ; nous les laissons tels que l'Auteur les donne, pour les raisons que nous avons exposées dans la Note de l'Art. 179.

I. TABLE des Valeurs de  $h$ ,  $c$ ,  $y$  dans les Moments latéraux.

Entre les Couples.	Entre les lignes d'eau.														
	1°. & 2°.			2°. & 3°.			3°. & 4°.			4°. & 5°.			5°. & Quille.		
	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$y$
grave & XXVII	1. 9	9	1. 0	2. 3	7. 2	1. 9	1. 11	4. 4	1. 8						
XXVII & XXIV	1. 11	7. 2	7. 0	2. 2	7. 2	10. 2	1. 9	7. 2	6. 0	2. 5	7. 2	2. 3	1. 4	2. 8	0. 6
XXIV & XXI	1. 8	7. 2	13. 8	2. 1	7. 2	15. 1	2. 7	7. 2	11. 4	2. 10	7. 2	5. 9	2. 5	7. 2	1. 5
XXI & XVIII	1. 5	7. 2	17. 5	1. 11	7. 2	17. 8	2. 5	7. 2	14. 9	2. 11	7. 2	9. 2	3. 2	7. 2	2. 6
XVIII & XV	1. 3	7. 2	19. 4	1. 9	7. 2	18. 11	2. 3	7. 2	16. 6	2. 11	7. 2	11. 3	3. 4	7. 2	3. 6
XV & XII	1. 2	7. 2	20. 4	1. 8	7. 2	19. 7	2. 1	7. 2	17. 5	2. 10	7. 2	13. 6	3. 4	7. 2	4. 7
XII & IX	1. 1	7. 2	20. 8	1. 7	7. 2	20. 1	2. 0	7. 2	18. 1	2. 9	7. 2	14. 9	3. 4	7. 2	5. 3
IX & VI	1. 1	7. 2	20. 9	1. 7	7. 2	20. 1	2. 0	7. 2	18. 6	2. 8	7. 2	15. 8	3. 4	7. 2	5. 9
VI & III	1. 1	7. 2	20. 10	1. 7	7. 2	20. 2	1. 11	7. 2	18. 9	2. 7	7. 2	16. 1	3. 4	7. 2	5. 11
III & 0	1. 1	7. 2	20. 11	1. 7	7. 2	20. 2	1. 11	7. 2	18. 9	2. 7	7. 2	16. 1	3. 4	7. 2	5. 11
0 & 3	1. 1	6. 2	20. 11	1. 7	6. 2	20. 2	1. 11	6. 2	18. 9	2. 7	6. 2	16. 2	3. 4	6. 2	6. 0
3 & 6	1. 1	7. 2	20. 10	1. 7	7. 2	20. 1	1. 11	7. 2	18. 8	2. 7	7. 2	15. 10	3. 4	7. 2	5. 9
6 & 9	1. 1	7. 2	20. 8	1. 8	7. 2	19. 11	1. 11	7. 2	18. 3	2. 8	7. 2	15. 3	3. 4	7. 2	5. 7
9 & 12	1. 1	7. 2	20. 4	1. 8	7. 2	19. 6	2. 0	7. 2	17. 8	2. 8	7. 2	14. 5	3. 3	7. 2	5. 2
12 & 15	1. 2	7. 2	19. 11	1. 9	7. 2	19. 0	2. 2	7. 2	17. 0	2. 9	7. 2	13. 3	3. 3	7. 2	4. 7
15 & 18	1. 3	7. 2	19. 5	1. 9	7. 2	18. 4	2. 4	7. 2	15. 11	2. 11	7. 2	11. 2	3. 2	7. 2	3. 7
18 & 21	1. 4	7. 2	18. 11	1. 9	7. 2	17. 5	2. 6	7. 2	14. 2	3. 2	7. 2	8. 10	3. 1	7. 2	2. 8
21 & 24	1. 5	7. 2	17. 9	1. 10	7. 2	15. 10	2. 6	7. 2	11. 8	2. 10	7. 2	6. 7	3. 0	7. 2	1. 10
24 & 27	1. 7	7. 2	16. 2	1. 11	7. 2	13. 3	2. 5	7. 2	8. 9	2. 5	7. 2	4. 7	2. 5	7. 2	1. 4
27 & 30	2. 4	7. 2	13. 5	2. 5	7. 2	9. 6	2. 4	7. 2	5. 8	1. 11	7. 2	2. 10	1. 9	7. 2	0. 9
30 & 33	2. 6	7. 2	9. 5	2. 6	7. 2	5. 5	1. 11	7. 2	2. 9	1. 4	7. 2	1. 3	1. 3	7. 2	0. 4
33 & l'Etambot.	2. 0	4. 1	3. 4	1. 0	3. 7	1. 10	1. 3	3. 0	1. 0	1. 1	2. 6	0. 4	1. 1	2. 1	0. 4

II. TABLE des Valeurs de  $h$ ,  $c$ ,  $y$  dans les Moments de poupe à proue.

Entre les Couples.	Entre les lignes d'eau.														
	1°. & 2°.			2°. & 3°.			3°. & 4°.			4°. & 5°.			5°. & Quille.		
	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$y$	$h$	$c$	$x$	$h$	$c$	$y$
grave & XXVII	1. 9	3. 0	7. 1. 0	2. 3	7. 0	6. 5. 1	1. 11	3. 3	6. 5. 5						
XXVII & XXIV	1. 11	7. 9	66. 1	2. 2	6. 0	58. 11	1. 9	5. 6	58. 11	2. 5	4. 0	58. 11	1. 4	0. 10	57. 11
XXIV & XXI	1. 8	4. 6	58. 11	2. 1	3. 0	51. 9	2. 7	4. 3	51. 9	2. 10	3. 6	51. 9	2. 5	1. 1	51. 9
XXI & XVIII	1. 5	2. 3	51. 9	1. 11	1. 5	44. 7	2. 5	2. 7	44. 7	2. 11	2. 10	44. 7	3. 2	1. 2	44. 7
XVIII & XV	1. 3	1. 1	44. 7	1. 9	0. 1	37. 5	2. 3	1. 4	37. 5	2. 11	2. 2	37. 5	3. 4	1. 1	37. 5
XV & XII	1. 2	0. 6	37. 5	1. 8	0. 6	30. 3	2. 1	0. 10	30. 3	2. 10	1. 9	30. 3	3. 4	0. 11	30. 3
XII & IX	1. 1	0. 1	23. 1	1. 8	0. 3	23. 1	2. 0	0. 8	23. 1	2. 9	1. 2	23. 1	3. 4	0. 9	23. 1
IX & VI	1. 1	0. 0	15. 11	1. 7	0. 1	15. 11	2. 0	0. 4	15. 11	2. 8	0. 8	15. 11	3. 4	0. 4	15. 11
VI & III	1. 1	0. 0	8. 9	1. 7	0. 0	8. 9	1. 11	0. 1	8. 9	2. 7	0. 1	8. 9	3. 4	0. 1	8. 9
III & 0	1. 1	0. 0	8. 9	1. 7	0. 0	8. 9	1. 11	0. 1	8. 9	2. 7	0. 1	8. 9	3. 4	0. 1	8. 9
0 & 3	1. 1	0. 0	2. 7	1. 7	0. 0	2. 7	1. 11	0. 1	2. 7	2. 7	0. 1	2. 7	3. 4	0. 1	2. 7
3 & 6	1. 1	0. 1	4. 9	1. 7	0. 1	4. 9	1. 11	0. 2	4. 9	2. 7	0. 4	4. 9	3. 4	0. 2	4. 9
6 & 9	1. 1	0. 2	11. 11	1. 8	0. 5	11. 11	1. 11	0. 7	11. 11	2. 8	0. 9	11. 11	3. 4	0. 6	11. 11
9 & 12	1. 1	0. 5	19. 1	1. 8	0. 8	19. 1	2. 0	0. 9	19. 1	2. 8	1. 3	19. 1	3. 3	0. 8	19. 1
12 & 15	1. 2	0. 1	6. 3	1. 9	0. 9	26. 3	2. 2	1. 0	26. 3	2. 9	1. 6	26. 3	3. 3	0. 10	26. 3
15 & 18	1. 3	0. 6	33. 5	1. 9	0. 10	33. 5	2. 4	1. 4	33. 5	2. 11	2. 3	33. 5	3. 2	1. 2	33. 5
18 & 21	1. 4	0. 7	40. 7	1. 9	1. 5	40. 7	2. 6	2. 3	40. 7	3. 2	2. 5	40. 7	3. 1	0. 11	40. 7
21 & 24	1. 5	1. 1	47. 9	1. 10	2. 1	47. 9	2. 6	2. 9	47. 9	2. 10	2. 2	47. 9	3. 0	0. 8	47. 9
24 & 27	1. 7	1. 9	54. 11	1. 11	3. 2	54. 11	2. 5	3. 0	54. 11	2. 5	1. 10	54. 11	2. 5	0. 7	54. 11
27 & 30	2. 4	2. 7	62. 1	2. 5	4. 0	62. 1	2. 4	3. 1	62. 1	1. 11	1. 8	62. 1	1. 9	0. 6	62. 1
30 & 33	2. 6	4. 11	69. 3	2. 6	4. 4	69. 3	1. 11	1. 7	69. 3	1. 4	1. 6	69. 3	1. 3	0. 5	69. 3
33 & l'Etambot.	2. 0	6. 0	71. 3	1. 9	2. 10	70. 0	1. 3	1. 2	69. 10	1. 1	0. 4	69. 8	1. 1	0. 4	69. 6

I. TABLE des Produits  $hcy$ , dans les Moments latéraux.II. TABLE des Produits  $hcy$ , dans les Moments de poupe à proue.

Entre Couples.	Entre les lignes d'eau.					Entre les Couples.	Entre les lignes d'eau.				
	1 <sup>e</sup> . & 2 <sup>e</sup> .	2 <sup>e</sup> . & 3 <sup>e</sup> .	3 <sup>e</sup> . & 4 <sup>e</sup> .	4 <sup>e</sup> . & 5 <sup>e</sup> .	5 <sup>e</sup> . & 6 <sup>e</sup> .		1 <sup>e</sup> . & 2 <sup>e</sup> .	2 <sup>e</sup> . & 3 <sup>e</sup> .	3 <sup>e</sup> . & 4 <sup>e</sup> .	4 <sup>e</sup> . & 5 <sup>e</sup> .	5 <sup>e</sup> . & 6 <sup>e</sup> .
XXVII & XXIV	4 4					XXVII & XXIV	372. 9				
XXIV & XXI	96. 1	59. 1	11. 2			XXIV & XXI	981. 3	1040. 10	407. 5		
XXI & XVIII	150. 0	157. 8	75. 2	38. 2	1. 9	XXI & XVIII	441. 10	766. 1	567. 1	608. 10	64. 2
XVIII & XV	175. 6	225. 1	208. 5	112. 6	24. 6	XVIII & XV	163. 10	371. 4	568. 2	513. 2	135. 9
XV & XII	172. 7	238. 7	253. 2	190. 5	56. 9	XV & XII	60. 4	149. 6	278. 4	368. 7	162. 11
XII & IX	169. 6	232. 7	265. 2	233. 5	83. 7	XII & IX	28. 1	60. 0	112. 3	238. 2	135. 1
IX & VI	160. 0	231. 4	259. 9	261. 0	109. 5	IX & VI	5. 6	25. 3	52. 6	150. 0	92. 5
VI & III	160. 7	238. 10	259. 2	287. 0	125. 7	VI & III	2. 1	9. 7	30. 9	74. 1	57. 5
III & 0	161. 2	227. 5	265. 2	296. 2	137. 4	III & 0	0. 0	2. 2	10. 7	28. 4	16. 9
	161. 9	228. 0	254. 0	297. 5	141. 4		0. 0	0. 0	1. 5	1. 11	2. 8
0 & 3	139. 2	196. 2	217. 8	256. 10	123. 0	0 & 3	0. 0	0. 0	0. 5	0. 7	0. 0
3 & 6	161. 2	227. 5	252. 10	289. 9	137. 4	3 & 6	0. 5	0. 7	1. 6	4. 1	2. 8
6 & 9	160. 0	233. 9	248. 11	291. 4	133. 4	6 & 9	2. 2	8. 3	13. 4	23. 10	19. 10
9 & 12	157. 8	230. 6	267. 6	275. 3	120. 0	9 & 12	6. 10	21. 2	28. 7	63. 7	41. 4
12 & 15	165. 5	238. 3	263. 10	258. 0	106. 11	12 & 15	12. 9	34. 5	56. 10	108. 3	71. 1
15 & 18	173. 2	228. 0	263. 10	233. 6	81. 2	15 & 18	20. 11	49. 2	104. 0	202. 10	119. 6
18 & 21	178. 7	216. 2	253. 2	200. 8	59. 9	18 & 21	31. 7	100. 6	228. 3	310. 7	114. 9
21 & 24	177. 10	203. 4	206. 6	133. 9	39. 5	21 & 24	49. 7	182. 2	328. 3	293. 1	95. 6
24 & 27	182. 8	181. 4	149. 2	79. 5	23. 3	24 & 27	125. 2	333. 8	398. 2	243. 4	77. 4
27 & 30	223. 4	162. 11	93. 2	37. 7	9. 7	27 & 30	374. 3	600. 2	446. 8	198. 4	54. 4
30 & 33	167. 2	95. 6	32. 9	11. 11	3. 0	30 & 33	875. 10	750. 3	210. 2	138. 6	36. 1
33 & Etambot.	27. 2	8. 11	3. 9	0. 10	0. 8	33 & Etambot.	855. 0	347. 2	101. 9	25. 2	25. 1
Sommes. . .	3220. 0	4060. 10	4104. 31	3784. 11	1520. 10	Sommes. . .	4410. 2	4851. 10	3946. 5	3593. 5	1335. 8

(202.) Il n'y a rien à ajouter aux Moments latéraux, pour la quille, l'étrave, le taille-mer, l'étambot, & le gouvernail, parce qu'on a  $h = 0$  pour ces différents objets. Le Moment augmente à raison du bordage, à cause que celui-ci fait augmenter les quantités  $y$ ,  $x^{\frac{1}{2}}$  &  $h$ , cette dernière quantité étant comme la distance entre les lignes d'eau, & cette distance comme la quantité  $x$ . Quant à la quantité  $y$ , l'augmentation qui en résulte est (181.) de  $\frac{1}{11}$  de  $46338 = 1103$  : l'augmentation qui résulte de  $x^{\frac{1}{2}}$  est (181.) de  $\frac{1}{11}$  de  $46338 = 1324$  : ajoutant donc ces deux quantités, on aura, pour les Moments latéraux,  $\int schx^{\frac{1}{2}}y = 48765$ , &  $\frac{1}{4} \mu \int schx^{\frac{1}{2}}y = 24382 \mu$ .

(203.) Les Moments de poupe à proue, n'augmentent nullement pour ce qui concerne la quille, l'étambot, le gouvernail, à cause qu'on a  $h = 0$  pour ces différentes parties. Les Moments relatifs à l'étrave & au taille-mer sont exprimés par  $chx^{\frac{1}{2}}y$ , & alors on a  $c = 1$ ,  $h = 6$ ,  $x^{\frac{1}{2}} = (3)^{\frac{1}{2}}$ , &  $y = 66$  ; par conséquent,



$chx^{\frac{1}{2}}y = 1386$ . L'épaisseur du bordage fait augmenter les quantités  $c$ ,  $h$ , &  $x^{\frac{1}{2}}$ ; l'augmentation relative à la première, est de  $\frac{1}{12}$  de  $47889 = 1140$ , & celle relative à  $x^{\frac{1}{2}}$  est de  $\frac{1}{11}$  de  $47889 = 1368$ ; donc en ajoutant ces trois quantités, on aura, pour les Moments de poupe à proue,  $fchx^{\frac{1}{2}}y = 51783$ , &  $\frac{1}{4}mu fchx^{\frac{1}{2}}y = 25891 mu$ .

(204.) Si on vouloit que le Vaisseau fut calé dans une autre ligne d'eau que celle sur laquelle on a fondé le calcul; si l'on vouloit, par exemple, que notre Vaisseau de 60 canons fut calé de 6 pouces de plus, dans ce cas, les deux Moments varieroient comme  $hx^{\frac{1}{2}}$ , ou comme  $x^{\frac{1}{2}}$ ; c'est-à-dire (187 & Note.) de  $\frac{1}{12}n = \frac{1}{12}$ ; ainsi on aura, pour les Moments latéraux,  $\frac{1}{4}mu fchx^{\frac{1}{2}}y = 25398 mu$ , & pour ceux de poupe à proue,  $\frac{1}{4}mu fchx^{\frac{1}{2}}y = 26970 mu$ .

(205.) La formule de la somme des Moments  $mKv \sin \Delta + mkru + \frac{1}{4}mu fchx^{\frac{1}{2}}y - \frac{1}{4}mu ffgx^{\frac{1}{2}}$ , se réduit donc, pour les moments latéraux du Vaisseau de 60 canons, à  $9\frac{1}{2}.68650.m \sin \Delta + 4\frac{1}{2}.3316mu + 25398 mu - 40626 mu$ , attendu qu'on a trouvé (166.),  $K = 9\frac{1}{2}$ ; (112.),  $v = 68650$ ; (141 & 166.),  $k = 7\frac{1}{4}$ . —  $2\frac{9}{12} = 4\frac{3}{4}$ ; & (187.),  $r = 3316$ ; c'est-à-dire, que les Moments seront  $= 626431 mu \sin \Delta + 15889 mu + 25398 mu - 40626 mu = 626431 mu \sin \Delta + 661 mu$ .

(206.) Les Moments de poupe à proue seront  $= 68650 mK \sin \Delta + 4\frac{1}{2}mu + 26970 mu - 2568 mu$ , ou à cause qu'on a trouvé (159 & 166.),  $K = 117\frac{1}{4} - 2\frac{9}{12} = 114\frac{3}{4}$ , & (187.),  $r = 294$ , ils seront  $7851843 m \sin \Delta + 1409 mu + 26970 mu - 2568 mu = 7851843 m \sin \Delta + 25811 mu$ : bien attendu que dans les Moments latéraux  $u$  exprime la vitesse latérale que prend le Vaisseau, & que dans les Moments de poupe à proue, elle exprime celle qu'il prend par la proue, ou dans la direction de la quille.

(207.) Ayant trouvés les Moments qu'éprouve un Vaisseau, comme, par exemple, celui de 60 canons, on peut trouver, avec facilité, ceux qu'éprouveroit un autre Vaisseau quelconque, qui lui seroit semblable par ses fonds; parce que d'après ce qui a été dit on peut trouver ceux qu'éprouve le même Vaisseau de 60 canons, en le supposant calé plus ou moins, pour qu'il soit dans une disposition entièrement semblable à celle dans laquelle est le Vaisseau dont on cherche les Moments. Après cela, les quantités  $K$ ,  $v$ ,  $k$ , &  $r$ , étant connues, ou pouvant parvenir à les connoître, par ce qui a été dit dans les Chapitres précédents; on aura, par conséquent, les



valeurs de  $mKv \sin \Delta$ , &  $mukr$ . Quant aux valeurs de  $\frac{1}{2} muschx^{\frac{1}{2}}y$ , & de  $\frac{1}{2} mu \int fgx^{\frac{1}{2}}$ , on voit que ces deux quantités sont comme les racines quarrées des septiemes puissances des dimensions linéaires des Vaisseaux \*: ainsi elles se détermineront par une simple règle de trois.

Nous avons vu, dans l'Article 145, qu'ayant deux Vaisseaux  $n$  &  $N$ , dans lesquels on appelle

$m$ la largeur, $v$ le volume submergé. $a$ l'aire, ou la section à la superficie du fluide, c'est à-dire, à la ligne de flottaison,	$\left. \begin{array}{l} \\ \\ \\ \\ \end{array} \right\}$ du premier.	$\parallel$	$\left. \begin{array}{l} \\ \\ \\ \\ \end{array} \right\}$ du second.	$M$ la largeur, $V$ le volume submergé,
-----------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------------	---------------------------------------------------------------------------	-------------	--------------------------------------------------------------------------	--------------------------------------------

Nous avons vu, dis-je, qu'on avoit  $\frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}$  pour l'expression de la quantité dont il faut que le Vaisseau  $n$  soit plus ou moins calé, pour être dans la même disposition que le Vaisseau  $N$ . Supposons maintenant que  $b$  exprime ce dont le Vaisseau  $n$  est calé; on aura  $b - \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}$  pour la quantité dont il devoit l'être pour que sa disposition fût semblable à celle du Vaisseau  $N$ ; & comme les Moments  $\int chx^{\frac{1}{2}}y$  varient comme  $x^{\frac{3}{2}}$ , (204.), ou dans la raison de  $b^{\frac{3}{2}}$  à  $\left(b - \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}\right)^{\frac{3}{2}}$ ; & ceux exprimés par  $\int fgx^{\frac{1}{2}}$ , comme  $x^{\frac{1}{2}}$ , (200.), ou dans la raison de  $b^{\frac{1}{2}}$  à  $\left(b - \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}\right)^{\frac{1}{2}}$ ; c'est-à-dire, les premiers dans la raison de 1 à  $1 - \frac{3}{2ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3} V\right)$ , & les seconds, dans celle de 1 à  $1 - \frac{1}{2ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3} V\right)$  \*\*: les premiers Moments, pour la nouvelle disposition du Vaisseau  $n$ , seront donc  $= \int chx^{\frac{1}{2}}y - \frac{3 \int chx^{\frac{1}{2}}y}{2ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3} V\right)$ ; & les seconds  $= \int fgx^{\frac{1}{2}} - \frac{1}{2} \int \frac{fgx^{\frac{1}{2}}}{ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3} V\right)$ . Or, ces Moments sont à ceux qu'éprouve le Vaisseau  $N$ , comme  $m^{\frac{3}{2}}$  est à  $M^{\frac{3}{2}}$ , (207.);

\* Puisque les quantités  $c$ ,  $h$ ,  $y$ ,  $f$ , &  $g$  sont comme  $x$ : il s'ensuit que les expressions  $\int chx^{\frac{1}{2}}y$ , &  $\int fgx^{\frac{1}{2}}$  sont comme  $x^{\frac{3}{2}}$ .

\*\* On trouve ces rapports en opérant d'une manière analogue à celles qu'on a développées dans les Notes des Articles 187 & 200.

donc les Moments qu'éprouve ce dernier Vaisseau, seront = . . .

$\frac{M^2}{m^2} \int chx^{\frac{1}{2}} y \left(1 - \frac{3}{2ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3} V\right)\right)$ , &  $\frac{M^2}{m^2} \int f g x^{\frac{1}{2}} \left(1 - \frac{5}{2ba} \left(v - \frac{m^3}{M^3} V\right)\right)$ ; les quantités  $\int chx^{\frac{1}{2}}$ , &  $\int f g x^{\frac{1}{2}}$  exprimant les Moments déjà trouvés, pour le Vaisseau  $n$ . Nous avons, pour le Vaisseau de 60 canons,  $m = 42$ ,  $v = 68650$ ,  $a = 5312$ ,  $b = 5.3 \frac{1}{4} = 5 \frac{1}{4}$ .

$\int chx^{\frac{1}{2}} y = 50769, (204.)$  } pour les Moments latéraux.  $\int f g x^{\frac{1}{2}} = 81252, (200.)$  } pour les Moments de poupe à proue.  
 $\int chx^{\frac{1}{2}} y = 53940, (204.)$   
 $\int f g x^{\frac{1}{2}} = 5136, (200.)$

donc en substituant, ces expressions se réduiront à . . .

$$\frac{M^2 \cdot 50796}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right), \text{ \& \& } \frac{M^2 \cdot 81252}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{5(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right)$$

pour les Moments latéraux : & pour ceux de poupe à proue,

$$\text{elles se réduiront à } \frac{M^2 \cdot 53940}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right), \text{ \& \& } \frac{M^2 \cdot 5136}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{5(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right).$$

$$\frac{M^2 \cdot 5136}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{5(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right).$$

(208.) Pour trouver, d'après cela, les Moments latéraux qu'éprouve le Vaisseau de 70 canons, nous avons (171.),  $K = 10 \frac{1}{2}$ ; (112.),  $V = 96500$ ; (146 & 171.),  $k = 7 \frac{1}{2} - 2 \frac{1}{2} = 5$ ; (191.),  $r = 4391$ ; (117.),  $M = 48$ : donc  $mKV \sin \Delta = 10 \frac{1}{2} \cdot 96500 \cdot m \sin \Delta = 1029333 m \sin \Delta$ ;  $mukr = 5 \cdot 4391 \cdot mu = 21955 mu$ ; & par conséquent

$$\frac{M^2 \cdot 50796}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right) = \frac{8^{\frac{2}{7}} \cdot 50796}{7^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{7}{8})^3 \cdot 96500)}{35 \cdot 5312}\right)$$

$$= 75822, \text{ \& \& } \frac{M^2 \cdot 81252}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{5(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right) = \dots$$

$$\frac{8^{\frac{2}{7}} \cdot 81252}{7^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{5(68650 - (\frac{7}{8})^3 \cdot 96500)}{35 \cdot 5312}\right) = 115695: \text{ d'où s'enfuit que, pour}$$

le Vaisseau de 70 canons, les Moments latéraux seront = . . .

$$1029333 m \sin \Delta + 21955 mu + \frac{1}{2} mu (75822) - \frac{1}{2} mu \cdot 115695 = 1029333 m \sin \Delta + 2019 mu.$$

(209.) Pour les Moments de poupe à proue, on a (160 & 171.),  $K = 142 \frac{1}{2} - 2 \frac{1}{2} = 139 \frac{7}{12}$ , & (191.),  $r = 387$ : donc  $mKV \sin \Delta = 139 \frac{7}{12} \cdot 96500 m \sin \Delta = 13469951 m \sin \Delta$ ;  $mukr = 5 \cdot 387 mu = 1935 mu$ :

$$\frac{M^2 \cdot 53940}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312}\right) = \frac{8^{\frac{2}{7}} \cdot 53940}{7^{\frac{7}{2}}} \left(1 - \frac{3(68650 - (\frac{7}{8})^3 \cdot 96500)}{35 \cdot 5312}\right)$$

$$= 83414 : \& \frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 5136}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{8^{\frac{7}{2}} \cdot 5136}{7^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{7}{8})^3 96500)}{35 \cdot 5312} \right) = 7166 : \text{donc les Moments de}$$

poupe à proue qu'éprouvera le Vaisseau de 70 canons, seront exprimés par  $13469951 m \sin \Delta + 1935 mu + \frac{1}{2} mu \cdot 83414 - \frac{1}{2} mu \cdot 7166 = 13469951 m \sin \Delta + 40059 mu$ .

(210.) Nous avons trouvé (172.), dans la Frégate de 22 canons, que le métacentre, considéré par rapport aux Moments latéraux, est élevé au-dessus du centre de gravité de 7 pieds  $\frac{2}{3} = K$ ; on a, de plus (112.),  $V = 21570$ ; (147 & 171.),  $k = 4 \frac{29}{34} - 2 \frac{1}{31} = 2 \frac{11}{16}$ ; (192.),  $r = 1426$ ; & (112.),  $M = 31 \frac{2}{3}$ : donc  $mKV \sin \Delta = 7 \frac{7}{8} \cdot 25170 \cdot m \sin \Delta = 186977 m \sin \Delta$ :  $mukr = 2 \frac{11}{16} \cdot 1426 \cdot mu =$

$$3641 mu : \frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 50796}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{2}{3})^{\frac{7}{2}} \cdot 50796}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{31 \frac{2}{3}})^3 25170)}{35 \cdot 5312} \right) = 15877 : \& \text{enfin} \dots$$

$$\frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 81252}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{2}{3})^{\frac{7}{2}} \cdot 81252}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{31 \frac{2}{3}})^3 25170)}{35 \cdot 5312} \right) = 22173 : \text{partant les Mo-}$$

ments latéraux qu'éprouvera la Frégate, seront  $= 186977 m \sin \Delta + 3641 mu + \frac{1}{2} mu \cdot 15877 - \frac{1}{2} mu \cdot 22173 = 186977 m \sin \Delta + 493 mu$ .

(211.) Pour les Moments de poupe à proue, on a (160 & 172.),  $K = 103 \frac{1}{4} - 2 \frac{1}{31} = 101 \frac{11}{42}$ , & (192.),  $r = 124$ . Donc  $mKV \sin \Delta = 101 \frac{11}{42} \cdot 25170 \cdot m \sin \Delta = 2548762 m \sin \Delta$ :  $mukr = 2 \frac{11}{16} \cdot 124 \cdot mu =$

$$316 mu : \frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 53940}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{2}{3})^{\frac{7}{2}} \cdot 53940}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{31 \frac{2}{3}})^3 25170)}{35 \cdot 5312} \right) = 16856 : \& \text{enfin} \dots$$

$$\& \frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 5136}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(31 \frac{2}{3})^{\frac{7}{2}} \cdot 5136}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{31 \frac{2}{3}})^3 25170)}{35 \cdot 5312} \right) = 1401 : \text{donc les Moments}$$

de

de poupe à proue qu'éprouve la Frégate, sont exprimés par . . .  
 $2548762 m \sin \Delta + 316 mu + \frac{1}{2} mu 16856 - \frac{1}{2} mu 1401 = \dots$   
 $2548762 m \sin \Delta + 8044 mu.$

(212.) Dans le Vaisseau à trois ponts, nous avons trouvé (173.),  
 $K = 8\frac{4}{7} : (118.)$ ,  $V = 128293 : (148 \& 177.)$ ,  $k = 9 - 3\frac{1}{14} = 5\frac{1}{14}$  :  
 (193.),  $r = 5568 : \& (118.)$ ,  $M = 51$  : donc  $mK V \sin \Delta = \dots$   
 $8\frac{4}{7} \cdot 128293 \cdot m \sin \Delta = 1136309 m \sin \Delta : mukr = 5\frac{1}{14} \cdot 5568 \cdot mu =$

$$28238 mu : \frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 50796}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(17)^{\frac{7}{2}} \cdot 50796}{(14)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{14}{17})^3 128293)}{35 \cdot 5312} \right) = 101625 : \& \text{ enfin } \dots$$

$$\frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 81252}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \frac{(17)^{\frac{7}{2}} \cdot 81252}{(14)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{14}{17})^3 128293)}{35 \cdot 5312} \right) =$$

203960. Partant, les Moments latéraux qu'éprouvera le Vaisseau à  
 trois ponts, seront  $= 1136309 m \sin \Delta + 28238 mu + \frac{1}{2} mu \cdot 101625$   
 $- \frac{1}{2} mu \cdot 203960 = 1136309 m \sin \Delta - 22930 mu.$

(213.) Pour les Moments de poupe à proue, on a (160 & 173),  
 $K = 131\frac{1}{2} - 3\frac{1}{14} = 127\frac{4}{7}$ , & (193.),  $r = 498$  : donc  $mK V \sin \Delta =$   
 $127\frac{4}{7} \cdot 128293 m \sin \Delta = 16366527 m \sin \Delta : mukr = 5\frac{1}{14} \cdot 496 mu =$

$$2525 mu : \frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 53940}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(17)^{\frac{7}{2}} \cdot 53940}{(14)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{3(68650 - (\frac{14}{17})^3 128293)}{35 \cdot 5312} \right) = 107666 : \& \text{ enfin } \dots$$

$$\frac{M^{\frac{7}{2}} \cdot 5136}{(42)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{42}{M})^3 V)}{35 \cdot 5312} \right) = \dots$$

$$\frac{(17)^{\frac{7}{2}} \cdot 5136}{(14)^{\frac{7}{2}}} \left( 1 - \frac{5(68650 - (\frac{14}{17})^3 128293)}{35 \cdot 5312} \right) = 12892 : \text{ par conséquent}$$

les Moments de poupe à proue, qu'éprouve le Vaisseau à trois  
 ponts, seront  $= 16366527 m \sin \Delta + 2525 mu + \frac{1}{2} mu \cdot 107666 -$   
 $\frac{1}{2} mu 12892 = 16366527 m \sin \Delta + 42794 mu.$

(214.) Les détails dans lesquels on vient d'entrer, font déjà voir  
 clairement que, pour obtenir que le Vaisseau porte bien la voile,  
 il convient d'élever le plus qu'il est possible le centre des résistances  
 horizontales ; car c'est de là que dépend le moment horizontal  $mukr$ —

$\frac{1}{2}mu\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}}$ , qui peut être plus, ou moins négatif, selon la position de ce centre. Divisant cette quantité par la résistance  $r$ , le quotient sera  $mu(k - \frac{1}{2r}\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}})$  : de sorte que  $k - \frac{1}{2r}\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}}$  est la distance du centre de gravité à celui des résistances horizontales. Si  $\frac{1}{2r}\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}}$  est plus grand que  $k$ , ce centre sera au-dessous de celui de gravité, puisque  $k$  est la distance de ce dernier centre à la superficie du fluide ; donc plus le centre des résistances sera bas, plus le Moment  $mu(kr - \frac{1}{2}\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}})$  sera négatif, ce qui est préjudiciable pour la stabilité, ou pour la qualité de porter la voile. Cette qualité ne dépend en aucune manière de la section horizontale du Navire à la ligne de flottaison, quoiqu'on ait cru généralement, avec M. Bouguer, que la stabilité en dépendoit uniquement ; car, comme nous l'avons vu (Chap. III & IV.), cela ne peut avoir lieu que lorsque le Navire est dans l'état de repos. Le Moment vertical  $\frac{1}{2}muschx^{\frac{1}{2}}y$  ne dépend pas davantage de cette section ; ces deux Moments dépendent de la figure, ou disposition, des fonds du Vaisseau : plus ils seront verticaux, depuis l'horizontale du centre de gravité, en allant vers le haut, plus  $\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}}$  sera petit, & plus  $schx^{\frac{1}{2}}y$  sera grand : d'où l'on voit que cette disposition des fonds est très convenable pour procurer une stabilité parfaite. Il convient aussi beaucoup, pour produire cet effet, que le centre de gravité soit placé bas ; parce que plus ce centre sera bas, non seulement la quantité  $K$ , & par conséquent le Moment  $mKV \sin \Delta$  en deviendra plus grand ; mais aussi la quantité  $k$  augmentera en même temps, ce qui diminuera le Moment négatif  $mu(kr - \frac{1}{2}\sqrt{fgx^{\frac{1}{2}}})$  ; mais cette précaution devient préjudiciable pour les roulis, comme nous le verrons par la suite.

(215.) Nous n'avons point fait entrer dans le calcul la résistance qui provient de la dénivellation, parce que, comme on l'a déjà vu, elle est extrêmement petite dans les vitesses que prennent régulièrement les Vaisseaux, principalement lorsqu'ils sont grands. On n'a pas non plus fait attention à la réduction qu'il faut faire pour avoir la force absolue des résistances, dont la valeur n'est (Tome I, 644.) que les deux tiers de celle qu'on obtient par le calcul : cependant, dans le cas où il seroit question de combiner des forces de résistance avec d'autres forces provenant de poids effectifs, alors on réduiroit les résistances aux deux tiers. Ainsi le moment latéral absolu du Vaisseau de 60 canons, sera seulement de  $626431 m \sin \Delta + 440 mu$ , & ainsi des autres.



## CHAPITRE VII.

*Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, par rapport à un axe vertical qui passe par le centre de gravité.*

(216.) LES Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, par rapport à un axe vertical qui passe par son centre de gravité, peuvent être différents, suivant la direction dans laquelle se fait le mouvement; mais nous pouvons les réduire à deux comme nous l'avons fait dans le *Chapitre précédent*, l'un perpendiculaire à la quille, que nous avons appelé *Moment latéral*, & l'autre de poupe à proue; mais comme la considération de ce dernier moment n'est pas nécessaire pour remplir l'objet que nous nous proposons présentement, il suffira de considérer les Moments latéraux.

(217.) L'expression de ces Moments est (*Tome I, Art. 827.*) =  $\frac{1}{4} mu \int c y x^{\frac{1}{2}} dx \sin \theta$ , ou, en substituant (*Tome I, Art. 584.*) à la place de  $\sin \theta$ , sa valeur =  $\sin \lambda \sin \eta$ , elle est = . . . . .  
 $\frac{1}{4} mu \int c y x^{\frac{1}{2}} dx \sin \lambda \sin \eta = \frac{1}{4} mu \int f g y x^{\frac{1}{2}}$ , (177.). Les valeurs de  $fg$ , ou plutôt celles de  $Fg$ , puisqu'il ne s'agit ici que des Moments latéraux, se trouvent déjà calculées pour le Vaisseau de 60 canons, dans la Table de l'*Article 179*: & on a pareillement les valeurs de  $x^{\frac{1}{2}}$ , lesquelles (180.) sont  $\frac{1}{4}$ ,  $\frac{13}{12}$ ,  $\frac{71}{44}$ ,  $\frac{7}{2}$  &  $\frac{137}{12}$ . Multipliant donc, la valeur de  $Fg$  pour chaque petit quadrilatère pris séparément, par la valeur correspondante de  $x^{\frac{1}{2}}$ , il en résultera les produits  $Fgx^{\frac{1}{2}}$  tels qu'on les trouve dans la Table suivante. Prenant ensuite séparément la somme de chacune des cinq cases horizontales, qui renferment chacune deux petits quadrilatères; avec ces sommes on formera la première colonne de la seconde Table. Prenant les valeurs de  $y$  de la Table de l'*Article 201*, relative aux Moments de poupe à proue, attendu que ces valeurs sont les mêmes que celles qui correspondent au cas dont il est ici question (*Tome I, 827*), on en formera la seconde colonne. Multipliant chacune de ces valeurs de  $y$  par la somme qui la précède, & qui est =  $Fgx^{\frac{1}{2}}$ , on aura les Moments  $Fgx^{\frac{1}{2}}y$  qui composent la troisième colonne, dans laquelle on a distingué les Moments positifs de la proue, qui sont =

PLANC. I. 64328  $\frac{1}{2}$ , lesquels obligent le Navire à venir au vent, & les Moments négatifs de poupe, qui montent à 98603  $\frac{1}{2}$ , lesquels l'obligent à arriver: & comme ces derniers excèdent les premiers de 34274  $\frac{1}{2}$ , il s'ensuit qu'en vertu de cet excédent, le Navire doit avoir une très-grande propension à arriver; c'est-à-dire, que  $\int f g x^{\frac{1}{2}} y$  étant = 34274  $\frac{1}{2}$ , le moment qui sollicite le Vaisseau à arriver, sera =  $\frac{1}{2} m u \int f g x^{\frac{1}{2}} y = 17137 mu$ .

I. TABLE des Produits  $Fgx^{\frac{1}{2}}$ .II. TABLE des Produits  $Fgyx^{\frac{1}{2}}$ , tant pour venir au vent que pour arriver.

Entre les Couples.	Entre les lignes d'eau.					Entre les Couples.	Sommes	Valeur de y	Valeur de $Fgyx^{\frac{1}{2}}$	
	1 <sup>e</sup> . & 2 <sup>e</sup> .	2 <sup>e</sup> . & 3 <sup>e</sup> .	3 <sup>e</sup> . & 4 <sup>e</sup> .	4 <sup>e</sup> . & 5 <sup>e</sup> .	5 <sup>e</sup> . & 6 <sup>e</sup> .					
	$x = \frac{4}{7}$	$x = \frac{23}{10}$	$x = \frac{71}{24}$	$x = \frac{7}{2}$	$x = \frac{27}{12}$					
Etr. & XXVII	6.	4				Etr. & XXVII	6. 4	71. 0	249. 8	Valeur
XXVII & XXIV	18.	7 30.	8 27.	1		XXVII & XXIV	76. 4	66. 1	5044. 4	positives
XXIV & XXI	24.	4 34.	8 31.	9 61.	10 60.	XXIV & XXI	223. 5	58. 11	13167. 5	pour
XXI & XVIII	27.	1 40.	0 41.	11 43.	2 67.	XXI & XVIII	220. 0	51. 9	11386. 0	venir
XVIII & XV	30.	8 44.	3 49.	10 40.	10 41.	XVIII & XV	207. 3	44. 7	9239. 11	au vent.
XV & XII	30.	8 47.	9 56.	0 42.	0 30.	XV & XII	206. 6	37. 5	7726. 7	
XII & IX	31.	3 49.	2 56.	3 49.	0 30.	XII & IX	205. 9	30. 3	6224. 0	64328
IX & VI	31.	3 51.	9 58.	8 53.	8 29.	IX & VI	224. 5	23. 1	5180. 2	
VI & III	31.	3 52.	2 59.	5 56.	7 28.	VI & III	227. 10	15. 11	3437. 2	
III & 0	31.	3 52.	2 61.	10 58.	7 28.	III & 0	232. 3	8. 9	2032. 0	
0 & 3	23.	2 38.	11 45.	7 43.	2 20.	0 & 3	171. 4	2. 7	442. 5	Valeur
3 & 6	31.	3 52.	2 60.	2 58.	7 28.	3 & 6	230. 7	4. 9	1095. 5	négatives
6 & 9	31.	3 51.	9 59.	5 55.	9 30.	6 & 9	228. 11	11. 11	2727. 11	pour
9 & 12	31.	1 50.	4 56.	11 55.	9 32.	9 & 12	226. 10	19. 1	4328. 9	arriver.
12 & 15	30.	8 50.	4 56.	6 53.	1 34.	12 & 15	225. 6	26. 3	5919. 5	
15 & 18	30.	8 47.	9 52.	3 42.	0 39.	15 & 18	212. 0	33. 5	7084. 4	98603
18 & 21	30.	4 47.	2 48.	4 35.	0 44.	18 & 21	205. 6	40. 7	8339. 11	
21 & 24	29.	7 44.	8 46.	1 47.	10 50.	21 & 24	218. 2	47. 9	10417. 6	
24 & 27	29.	3 43.	8 45.	4 50.	9 73.	24 & 27	242. 5	54. 11	13312. 9	
27 & 30	22.	8 35.	6 50.	4 67.	8 85.	27 & 30	261. 6	62. 1	16234. 9	
30 & 33	18.	9 33.	4 58.	11 79.	11 95.	30 & 33	286. 11	69. 3	19814. 9	
33 & Rambot.	9.	5 21.	9 32.	0 31.	9 36.	33 & Rambot.	130. 11	71. 3	9327. 10	34274

E10.35.

(218.) Dans le calcul des résistances latérales, on n'a pas fait attention à l'inclinaison que la quille a ordinairement à l'égard de l'horizon, ou de la superficie du fluide; on l'a supposée parallèle à cette surface, à cause que la différence qui pouvoit résulter de cette supposition étoit alors susceptible d'être négligée: mais il n'en est pas de même dans le calcul des Moments, que nous considérons ici, la différence qui en résulteroit seroit considérable; ainsi nous ne pouvons négliger d'avoir égard à cette inclinaison. Pour plus de facilité, nous pouvons supposer que tout l'espace  $ABC$ , depuis l'horizontale  $AB$  jusqu'à la quille  $CB$ , se réduit à un triangle vertical, moitié du rectangle  $ABDC$ ; en conséquence, ce rectangle étant

divisé en deux parties égales par l'horizontale  $EG$ , le triangle  $BFG$  sera l'espace qui s'élève vers la proue, & son égal  $EFC$  sera celui qui se submerge à la poupe. Les Moments que produisent l'un & l'autre espace sont négatifs, parce que ceux de la proue doivent être retranchés; ainsi, on doit les ajouter tous les deux à ceux qu'on a déjà trouvés. Dans ces triangles on a  $EF=f$ , &  $\frac{1}{2}EC=g$ : partant  $fg = EF \cdot \frac{1}{2}EC$ , & pour les deux triangles réunis,  $fg = EF \cdot EC = AB \cdot \frac{1}{2}AC$ : c'est-à-dire, que  $fg$  est égal au produit de la longueur de la quille  $AB = 130$ , par la quatrième partie de la quantité dont le Vaisseau cale plus à la poupe qu'à la proue, c'est-à-dire, par le quart de la différence du tirant d'eau. Supposant cette différence de deux pieds, on aura  $fg = \frac{1}{4} \cdot 130 = 65$ . La quantité  $x$  exprimera ici la profondeur à laquelle le point  $F$  est submergé dans le fluide, & cette profondeur est  $= 5.3\frac{1}{4} = \frac{21}{4}$ : on a, de plus,  $y = \frac{2}{3}FE = \frac{2}{3}AB = \frac{2}{3} \cdot 130 = 43\frac{1}{3}$ , qui est la distance du point  $F$  au centre des résistances du triangle \*: donc  $fgx^{\frac{1}{2}}y = 65 \cdot (\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}} \cdot 43\frac{1}{3} = 11787$ , &  $\frac{1}{2}mu \int fgx^{\frac{1}{2}}y = 5893\frac{1}{2}mu$ ; & cette quantité étant ajoutée à  $17137mu$ , le Moment total sera de  $\frac{1}{2}mu \int fgx^{\frac{1}{2}}y = 23031mu$ .

(219.) Il est nécessaire d'ajouter à ce résultat les Moments qui proviennent du bordage, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave, & du taille-mer. Le bordage augmente la valeur de  $fgx^{\frac{1}{2}}y$ , suivant la raison dans laquelle augmente  $gx^{\frac{1}{2}}$ , ou suivant  $x^{\frac{1}{2}}$ , c'est-à-dire (181), de  $\frac{1}{11}$ : donc pour ce qui concerne le bordage, l'augmentation sera  $= 658mu$ . La quille, la contre quille, & la fausse quille, peuvent être considérées comme un rectangle de 2 pieds de hauteur, & de 130 pieds de longueur, dont 75 pieds sont à la poupe, relativement au centre de gravité, & 55 pieds à la proue: on aura donc pour la poupe  $fg = 75 \cdot 2 = 150$ , & pour la proue  $fg = 55 \cdot 2 = 110$ . La quantité  $x$  est (182.) pour les deux parties  $= \frac{17}{4}$ : par conséquent on aura, pour la poupe,  $fgx^{\frac{1}{2}} = 645$ , & pour la proue,  $fgx^{\frac{1}{2}} = 473$ . Multipliant ces deux quantités par  $\frac{21}{4}$  &  $\frac{41}{4}$ , qui expriment les distances dont sont éloignés les centres des résistances de celui de gravité, on aura, pour la poupe,  $fgx^{\frac{1}{2}}y = 24562\frac{1}{4}$ , & pour la proue,  $fgx^{\frac{1}{2}}y = 13007\frac{1}{4}$ ;

\* Car le centre des résistances de ce triangle est sensiblement confondu avec son centre de gravité, & la distance de ce dernier au point  $F$  est à très-peu près  $= \frac{2}{3}FE$ .

la différence de ces deux quantités est 11555 : ainsi l'on aura, pour ce qui concerne la quille,  $\frac{1}{2} mu \int f g x^{\frac{1}{2}} y = 5777 \frac{1}{2} mu$ .

(220.) L'étambot & le gouvernail réunis, ont été considérés comme un trapeze (182.), & sa résistance a été trouvée = 194  $mu$ : cette quantité étant donc multipliée par 80, distance du centre de résistance du trapeze à celui de gravité; on aura le Moment 15520  $mu$ .

(221.) L'étrave & le taille-mer réunis, ont aussi été supposés (182.) former un autre trapeze, & sa résistance a été trouvée = 132  $\frac{1}{2} mu$ : ainsi, cette quantité étant multipliée par 62  $\frac{1}{2}$ , distance du centre de résistance de ce trapeze à celui de gravité, on aura le Moment 8280  $mu$ .

(222.) Les Moments qui résultent du bordage, de la quille, de l'étambot, & du gouvernail, étant réunis, font une somme de 21955  $\frac{1}{2} mu$ : retranchant de cette somme les Moments de l'étrave & du taille-mer, qui font 8280  $mu$ , il restera 13675  $\frac{1}{2} mu$ ; & ajoutant ce dernier à ceux du corps du Navire, qui font 23031  $mu$ , le total des Moments qui obligent le Vaisseau à arriver, en vertu de la résistance latérale, sera = 36706  $\frac{1}{2} mu$ .

(223.) Ayant trouvé les Moments pour une disposition quelconque du Navire, on trouvera ceux qui correspondent à toute autre disposition, dans laquelle le Navire seroit plus, ou moins, submergé dans le fluide de la quantité  $n$ , parce que l'augmentation, ou la diminution, des Moments est comme celle des résistances, puisque dans ce changement  $y$  ne varie pas. Cette augmentation, ou diminution, comme on l'a dit (187 & Note.), suit, pour tous les Moments, excepté ceux qui proviennent de la quille, la raison de 1 à  $\frac{1}{n}$  : & pour ceux de la quille, celle de 1 à  $\frac{1}{n}$ . Supposant donc, comme on l'a fait précédemment, que le Vaisseau est plus calé de 6 pouces, on aura  $n = \frac{1}{4}$ : la première augmentation sera =  $(36706 \frac{1}{2} - 5777 \frac{1}{2}) \frac{1}{4} n mu = 1288 \frac{3}{4} mu$ , & la seconde =  $(5777 \frac{1}{2}) \frac{1}{4} n mu = 80 \frac{3}{4} mu$ . Ces Moments étant donc ajoutés aux 36706  $\frac{1}{2} mu$ , trouvés ci-dessus, on aura 38705  $mu$  pour la véritable expression du Moment qui sollicite le Vaisseau de 60 canons à arriver, ce Vaisseau étant calé jusqu'à sa véritable ligne d'eau.

(224.) Si l'on divise ces Moments par la résistance totale qu'éprouve le même Vaisseau, laquelle (187.) est = 3316  $mu$ , il vient au quotient 11 pieds  $\frac{1}{2}$ , c'est la quantité dont le centre des résistances latérales est éloigné vers la poupe à l'égard du centre de gravité, en supposant que le Vaisseau soit calé de 2 pieds de plus à la poupe qu'à la proue. Mais si l'on suppose que la quille est ho-



tionale, comme dans ce cas il faudroit soustraire (218.) la quantité  $\frac{5893\frac{1}{2} mu}{3316 mu}$ , on auroit seulement 9 pieds  $\frac{1}{2}$ , à peu près, pour la distance dont le centre des résistances est éloigné du centre de gravité.

(225.) Ayant une fois trouvé les Moments qu'éprouve un Vaisseau, on peut trouver, avec facilité, ceux qui correspondent à un autre Vaisseau, dont les fonds sont semblables à ceux du premier : car la formule  $\frac{1}{2} mu \int f g x^{\frac{1}{2}} y$  varie suivant les racines quarrées des septiemes puissances des dimensions linéaires des carenes (207 Note) : c'est-à-dire que,  $m$  étant la largeur du Vaisseau dont le Moment  $Q$  est connu, &  $M$  celle du Vaisseau dont on cherche le Moment, ce Moment cherché sera  $= \frac{M^{\frac{7}{2}}}{m^{\frac{7}{2}}} Q$ , bien attendu que le Moment  $Q$  est celui qu'éprouveroit le premier Vaisseau, étant calé ou submergé dans le fluide, de la même façon que l'est le second. La quantité dont le premier Vaisseau doit être plus ou moins calé pour qu'il soit dans une disposition semblable à celle du second, est

$$(145.) = \frac{v - \frac{m^3}{M^3} V}{a}. \text{ Substituant cette valeur à la place de } n \text{ dans les expressions des augmentations, ou diminutions, des Moments du Vaisseau de 60 canons, qui sont } (36706\frac{1}{2} - 5777\frac{1}{2}) \frac{1}{12} n mu = 2578\frac{1}{2} n mu, \text{ \& } (5777\frac{1}{2}) \frac{1}{12} n mu = 160\frac{1}{2} n mu, \text{ ces expressions se changeront en celles-ci, } \frac{2578\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V), \text{ \& } \frac{160\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V); \text{ par conséquent, le Moment qu'éprouvera le Vaisseau de 60 canons, supposé dans la même disposition que l'autre, sera } = 38075 mu - \frac{2578\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V) - \frac{160\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V) = 38075 mu - \dots - \frac{2738\frac{1}{2} mu}{a} (v - \frac{m^3}{M^3} V) = 38075 mu - \frac{2738\frac{1}{2} mu}{5500} (68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V); \text{ \& celui qu'éprouvera le second Vaisseau dont la largeur est } M, \text{ sera } = \frac{38075 M^{\frac{7}{2}} mu}{(42)^{\frac{7}{2}}} - \frac{2738\frac{1}{2} M^{\frac{7}{2}} mu}{5500 (42)^{\frac{7}{2}}} (68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V) = \dots - \frac{M^{\frac{7}{2}} mu}{(42)^{\frac{7}{2}}} (38075 - \frac{2738\frac{1}{2}}{5500} (68650 - \frac{(42)^3}{M^3} V)).$$

(226.) Pour le Vaisseau de 70 canons, nous avons  $M = 48$ ,  $V = 96500$ , donc le Moment qu'éprouvera ce Vaisseau sera  $= \frac{(8)^{\frac{7}{2}} mu}{(7)^{\frac{7}{2}}} (38075 - \frac{2738\frac{1}{2}}{5500} (68650 - (\frac{7}{4})^3 96500)) = 57577 mu$ , quantité qui, divisée par la résistance latérale  $4391 mu$  qu'éprouve ce



Vaisseau, donne pour quotient 13 pieds  $\frac{1}{2}$ ; c'est ce dont le centre des résistances est plus à la poupe que le centre de gravité.

(227.) Dans la Frégate de 22 canons, on a  $M=32$ , &  $V=25170$ : donc le Moment dont elle éprouvera l'action, sera =  $\frac{(16)^{\frac{7}{2}} mu}{(21)^{\frac{7}{2}}} (38075 - \frac{2738^{\frac{1}{2}}}{5500} (68650 - (\frac{11}{10})^3 25170)) = 12830 mu$ ; cette quantité étant divisée par la résistance latérale qu'éprouve la Frégate laquelle est =  $1426 mu$ , il vient au quotient 9 pieds, qui est la distance dont le centre des résistances est éloigné vers la poupe du centre de gravité.

(228.) Dans le Vaisseau à trois ponts, on a  $M=51$ . &  $V=128293$ : donc le Moment dont il éprouve l'action, sera = ...  $\frac{(17)^{\frac{7}{2}} mu}{(14)^{\frac{7}{2}}} (38075 - \frac{2738^{\frac{1}{2}}}{5500} (68650 - (\frac{14}{17})^3 128293)) = 78071 mu$ ; quantité qui, divisée par la résistance latérale qu'éprouve ce Vaisseau, laquelle est =  $5769 mu$ , donne pour quotient 13 pieds  $\frac{1}{2}$ ; c'est la distance dont le centre des résistances est plus à la poupe que le centre de gravité.

## CHAPITRE VIII.

*Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement de rotation autour d'un axe horizontal; mouvement que les Marins appellent le Roulis, ou le Tangage.*

(229.) **L**es Moments qu'éprouve le Vaisseau, dans son mouvement de rotation, peuvent être différents, suivant l'axe horizontal sur lequel on suppose que ce mouvement s'exécute; mais nous les réduirons, comme nous l'avons fait ci-devant, à deux cas, l'un où l'axe autour duquel se fait le mouvement, est supposé mené de la poupe à la proue; & cette rotation est ce que les Marins appellent le *Roulis*: & l'autre dont l'axe est perpendiculaire au premier qui est ce qu'ils appellent le *Tangage*. Mais les Moments produits par l'un & l'autre mouvement, doivent se déduire des principes généraux que nous avons établis, quoique M. Bouguer, (*Traité du Navire*, Liv. II, Sect. III, Chap. 3, §. 5.) ait regardé ces deux mouvements comme fort différents l'un de l'autre, & cela pour n'avoir pas considéré cet objet avec toute l'attention qu'il exige, comme on le verra dans son lieu.

(230.) Les Moments qu'éprouve un corps dont les deux moitiés sont égales & semblables, & qui tourne sur un axe horizontal, sont (Tome I, Art. 922.) = . . . . .

$$\frac{1}{2}mV \int cx^{\frac{1}{2}} dx ((k-x)^2 \sin \lambda \sin \eta + 2y(k-x) \cos \eta + \frac{y^2 \cos^2 \eta}{\sin \lambda \sin \eta}).$$

La première quantité  $cx^{\frac{1}{2}} dx (k-x)^2 \sin \lambda \sin \eta$ , est (177.) \* = . . .

$$x^{\frac{1}{2}} fg (k-x)^2 = k^2 x^{\frac{1}{2}} fg + 2kx^{\frac{3}{2}} fg + fgx^{\frac{5}{2}}.$$

Pour réduire la seconde  $2cx^{\frac{1}{2}} dxy (k-x) \cos \eta$ , nous avons  $1 : \cos \eta$  (sinus de  $NML$ ) ::

$$dx (ML) : NL = dx \cos \eta; \text{ quantité que nous avons représentée par } h, (197.):$$

donc cette quantité fera =  $2cx^{\frac{1}{2}} hyk - 2cx^{\frac{3}{2}} hy$ . Introduisant dans la troisième

$$\frac{cx^{\frac{1}{2}} dxy^2 \cos^2 \eta}{\sin \lambda \sin \eta}, \text{ la valeur } h \text{ de } dx \cos \eta, \text{ elle}$$

se change en  $\frac{cx^{\frac{1}{2}} hy^2 \cos^2 \eta}{\sin \lambda \sin \eta}$  : & puisque  $c \sin \lambda = f$ , (177.), on aura

$$\sin \lambda = \frac{f}{c}, \text{ \& } \frac{\cos^2 \eta}{\sin \eta} = \frac{h}{g} : \text{ donc cette troisième quantité fera } \frac{cx^{\frac{1}{2}} h^2 y^2}{fg} :$$

ainsi les Moments qu'éprouve le Vaisseau seront exprimés par

$$\frac{1}{2}mV \int (k^2 f g x^{\frac{1}{2}} - 2k f g x^{\frac{3}{2}} + f g x^{\frac{5}{2}} + 2c k h y x^{\frac{1}{2}} - 2c h y x^{\frac{3}{2}} + \frac{c h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg}).$$

(231.) Nous avons déjà trouvé la plus grande partie de ces quantités pour le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple. Commençant donc par les roulis, ou par les actions latérales, on aura (180.),

$$\int f g x^{\frac{1}{2}} = 4494 : \text{ \& comme } k \text{ est (165 \& 166.), } = 18 - 13 \frac{1}{4} =$$

$$4 \frac{1}{4}, \text{ on aura } k^2 \int f g x^{\frac{1}{2}} = 103183. \text{ On a pareillement (197.), } \int f g x^{\frac{3}{2}} =$$

$$43471,4 : \text{ donc } 2k \int f g x^{\frac{3}{2}} = 416661. \text{ Pour trouver maintenant } \int f g x^{\frac{5}{2}} =$$

$$\int f g x^{\frac{3}{2}} \cdot x, \text{ on multipliera chacune des valeurs de } \int f g x^{\frac{1}{2}} \text{ qui corres-$$

pondent aux espaces compris entre deux lignes d'eau (197.), par la valeur correspondante de  $x$ , & l'on aura

$$\int f g x^{\frac{1}{2}} \cdot x = \int f g x^{\frac{3}{2}}$$

$$1213,8 \cdot \frac{21}{10} = 2549$$

$$5157,6 \cdot \frac{16}{10} = 28882 \frac{1}{2}$$

$$9746,1 \cdot \frac{91}{10} = 88689 \frac{1}{2}$$

$$13041,0 \cdot \frac{126}{10} = 164316 \frac{1}{2}$$

$$14312,9 \cdot \frac{148}{10} = 230437 \frac{1}{2}$$

$$\text{Somme. } 514875 = \text{la quantité } \int f g x^{\frac{3}{2}}.$$

\* Car, d'après l'Article cité,  $c \sin \lambda = f$ , &  $dx \sin \eta = g$ .

La quantité  $\int schx^{\frac{1}{2}}y$  est (201.) = 46338 : donc  $2k\int schx^{\frac{1}{2}}y = 444072$ .

Pour trouver  $\int schyx^{\frac{1}{2}} = \int schx^{\frac{1}{2}}y \cdot x$ , nous multiplierons chacune des valeurs de  $\int schx^{\frac{1}{2}}y$ , qui correspondent aux espaces compris entre deux lignes d'eau, par la valeur correspondante de  $x$ , & l'on aura

$\int schx^{\frac{1}{2}}y \cdot x$		=	$\int schyx^{\frac{1}{2}}$
4812	$\cdot \frac{21}{10}$	=	10105
9610	$\cdot \frac{16}{10}$	=	53816
12381	$\cdot \frac{97}{10}$	=	112667
13435	$\cdot \frac{126}{10}$	=	169281
6100	$\cdot \frac{161}{10}$	=	98210

Somme. 444079 = la quantité  $\int schyx^{\frac{1}{2}}$

donc  $2\int schyx^{\frac{1}{2}} = 888158$ .

(232.) Enfin, pour trouver la valeur de  $\int \frac{c^2h^2y^2x^{\frac{1}{2}}}{fg}$ , qui est la seule de ces quantités que nous n'ayons pas encore calculée, il est nécessaire d'avoir recours aux Tables des Art. 179 & 201, où nous avons exprimé les valeurs des produits  $fg$  &  $chy$  : on quarrera les derniers, & ensuite mettant en ordre, dans un autre Table, tant les  $fg$  que les quarrés  $c^2h^2y^2$ , comme on le voit dans la suivante, on en déduira les quotients  $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$ , qui correspondent aux espaces compris entre deux lignes d'eau; prenant ensuite les sommes des colonnes verticales, on multipliera chacune d'elles par la valeur correspondante de  $x^{\frac{1}{2}}$ , (180.), & les produits seront . . . . .

$\int \frac{c^2h^2y^2}{fg} \cdot x^{\frac{1}{2}}$		=	$\int \frac{c^2h^2y^2x^{\frac{1}{2}}}{fg}$
26461	$\frac{1}{3} \cdot \frac{4}{3}$	=	34615
43297	$\frac{11}{12} \cdot \frac{23}{10}$	=	99585
55000	$\frac{1}{6} \cdot \frac{71}{24}$	=	162709
64859	$\frac{1}{6} \cdot \frac{7}{2}$	=	227007
22432	$\frac{11}{12} \cdot \frac{117}{32}$	=	89031

Somme. 612947 = la quantité  $\int \frac{c^2h^2y^2x^{\frac{1}{2}}}{fg}$ .

TABLE des Produits  $fg$ ,  $c^2h^2y^2$ , & des quotients  $\frac{c^2h^2y^2}{fg}$  dans les moments latéraux.

Entre Couples.	Entre les lignes d'eau.														
	1°. & 2°.			2°. & 3°.			3°. & 4°.			4°. & 5°.			5°. & Quille.		
	$fg$	$c^2h^2y^2$	$\frac{c^2h^2y^2}{fg}$	$fg$	$c^2h^2y^2$	$\frac{c^2h^2y^2}{fg}$	$fg$	$c^2h^2y^2$	$\frac{c^2h^2y^2}{fg}$	$fg$	$c^2h^2y^2$	$\frac{c^2h^2y^2}{fg}$	$fg$	$c^2h^2y^2$	$\frac{c^2h^2y^2}{fg}$
& XXVII	4. 9	18.9	4. 0												
VII & XXIV	13.10	232.0	667. 5	13. 4	3491	261.10	9. 2	125	13. 5						
IV & XXI	18. 3	22500.0	1232. 9	15. 1	24858	1648. 0	17. 6	5650	322.10	17. 8	1457	82. 4	15. 4	3	0. 2
I & XVIII	20. 4	30800.0	1514. 9	17. 6	50662	1909. 0	14. 2	43428	3065. 6	12. 4	12656	1023. 6	17. 1	500	29. 3
III & XV	23. 0	29784.0	1295. 0	19. 3	56922	2957. 0	16.10	64093	3807. 6	11. 8	36258	3107. 9	10. 6	3220	306. 8
& XII	23. 0	28730.0	1249. 1	20. 9	54096	2607. 0	18. 3	70313	3852. 9	12. 0	54483	4540. 3	7. 7	6986	921. 3
I & IX	23.11	25600.0	1070. 5	21. 7	53515	2479. 5	19. 0	67470	3551. 0	14. 0	68121	4865. 9	7. 7	11972	1578. 9
& VI	23.11	25787.0	1078. 3	22. 6	57041	2646. 3	19.10	67167	3386. 7	15. 4	82369	5371.11	4. 4	16271	2214. 3
& III	23.11	85975.0	1086. 1	22. 8	51718	2281. 8	20. 1	70313	3501. 1	16. 2	87715	5425. 8	7. 2	18861	2631. 9
& 0	23.11	26163.0	1394. 7	22. 8	51984	2293. 5	20.11	64516	3084. 5	16. 9	88457	5281. 0	7. 2	19975	2787. 2
0 & 3	17. 6	19367.0	1106. 8	16.11	38481	2274. 9	15. 5	47378	3073. 2	12. 4	65862	5340. 2	5. 2	15129	2928. 2
3 & 6	23.11	25975.0	1086. 1	22. 8	51718	2281. 8	20. 4	63924	3143.10	16. 9	83955	5012. 1	7. 2	18861	2631. 9
6 & 9	23.11	25600.0	1070. 5	22. 6	54634	2428. 3	20. 1	61939	3084. 1	15.11	84875	5332. 5	7. 9	17777	2258. 4
9 & 12	23. 4	24859.0	1065. 4	21. 0	53130	2530. 0	19. 3	71556	3717. 2	15.11	75763	4760. 0	8. 3	14400	1745. 6
12 & 15	23. 0	27363.0	1189. 8	21. 0	56763	2703. 0	18. 5	69608	3779. 7	15. 2	66564	4388.10	8.10	11430	1294. 0
15 & 18	23. 0	29987.0	1303. 9	20. 5	51984	2505. 3	17. 8	69608	3940. 1	12. 0	54522	4543. 6	9.11	6588	664. 4
18 & 21	22. 9	31892.0	1401.1	20. 6	46728	2279. 5	16. 4	64093	3924. 1	10. 0	40267	4026. 8	11. 3	3369	286. 9
21 & 24	22. 2	31624.0	1426. 0	19. 5	41345	2129. 4	15. 7	42642	2736. 4	13. 8	17889	1309. 0	12.10	1554	121. 1
24 & 27	21.11	33267.0	1517.19	19. 0	32882	1730. 8	15. 4	22551	1451. 2	17. 1	6304	369. 0	18. 6	540	29. 2
27 & 30	17. 0	49878.0	2934. 1	15. 5	26541	1721. 7	17. 0	8680	510. 7	19. 4	1411	73. 0	21. 6	91	4. 3
30 & 33	14. 1	7945.0	1972. 0	14. 6	9120	622. 1	19.11	1072	13.10	22. 5	141	6. 4	23.11	9	0. 4
& l'Étambot.	7. 1	738.0	104. 5	9. 6	79	8. 4	10.10	14	1. 2	9. 1	0	0. 0	9. 1	0	0. 0
mmes. . . .	26401. 4			43297.11			51000. 2			64859. 2			21432.11		

(233.) Il est nécessaire d'ajouter aux six quantités trouvées, les Moments qui proviennent de l'épaisseur des bordages, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave, & du taille-mer.

La première quantité  $\int k^2 f g x^{\frac{1}{2}} = 103183$ , augmente en vertu de l'épaisseur des bordages, dans la raison  $x^{\frac{1}{2}}$ , ou (181.) dans celle de  $(\frac{35}{2})^{\frac{1}{2}}$  à  $(\frac{35}{2} + \frac{1}{3})^{\frac{1}{2}}$ ; c'est-à-dire, dans la raison de 1 à  $1 + \frac{1}{35} + \frac{1}{35 \cdot 210}$ \*; de sorte que l'augmentation est  $2948 + 14 = 2962$ : donc, en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage la quantité  $\int k^2 f g x^{\frac{1}{2}}$  deviendra  $= 106145$ .

La seconde quantité  $2k \int f g x^{\frac{1}{2}} = 416601$ , augmente comme  $x^{\frac{1}{2}}$ , ou dans la raison de 1 à  $1 + \frac{1}{21} + \frac{1}{21 \cdot 70}$ ; ainsi, l'augmentation est  $= 19638 + 283 = 20121$ : donc la quantité  $2k \int f g x^{\frac{1}{2}}$  devient  $= \dots 436722$ , en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage.

\* Voyez les Notes des Articles 187 & 200; car ces calculs sont analogues à ceux qu'on y a développés, excepté qu'ici l'Auteur calcule trois termes de la série au lieu de deux.

La troisieme quantité  $\int fgx^{\frac{1}{2}} = 514875$  augmente comme  $x^{\frac{1}{2}}$ , ou dans la raison de 1 à  $1 + \frac{1}{15} + \frac{1}{15.42}$ ; ainsi, l'augmentation est  $= 34323 + 817 = 35140$ : donc en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage, on a  $\int fgx^{\frac{1}{2}} = 550015$ .

La quatrieme quantité  $2k \int schx^{\frac{1}{2}}y = 444072$ , augmente comme  $x^{\frac{1}{2}}y$ , à cause que  $h$  est comme  $x$ ; c'est-à-dire, qu'ayant d'abord augmenté comme  $x^{\frac{1}{2}}$ , les résultats augmentent comme  $y$ , ou, ce qui revient au même, elle augmente d'abord dans la raison de 1 à  $1 + \frac{1}{35} + \frac{1}{35.210}$ , & ensuite dans celle de 1 à  $1 + \frac{1}{42}$ ; de sorte que la premiere augmentation est  $= 12748$ , & la seconde  $= 10573 + 303$ : donc la quantité  $2k \int schx^{\frac{1}{2}}y = 467696$ , en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage.

La cinquieme quantité  $2 \int schyx^{\frac{1}{2}} = 888158$ , augmente comme  $x^{\frac{1}{2}}$  & comme  $y$ , ou d'abord dans la raison de 1 à  $1 + \frac{1}{21} + \frac{1}{21.70}$ , & ensuite dans celle de 1 à  $1 + \frac{1}{42}$ . La premiere augmentation est  $= 42897$ , & la seconde  $= 21147 + 1020$ : donc en tenant compte de l'augmentation produite par l'épaisseur du bordage, la quantité  $2 \int schyx^{\frac{1}{2}}$  devient  $= 953222$ .

Enfin la sixieme quantité  $\int \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg} = 612947$ , augmente comme  $x^{\frac{1}{2}}$ , & comme  $y^2$ , ou d'abord dans la raison de 1 à  $1 + \frac{1}{35} + \frac{1}{35.210}$ , & ensuite dans celle de 1 à  $1 + \frac{1}{21} + \frac{1}{(42)^2}$ ; la premiere augmentation est donc  $= 17596$ , & la seconde  $= 29535 + 848$ : donc avec l'augmentation produite par le bordage, on a...  $\int \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg} = 660926$ .

Prenant maintenant la somme de ces six nouvelles quantités, nous aurons, pour ce qui concerne le corps du Navire avec son bordage,

$$\int (k^2 fgx^{\frac{1}{2}} - 2kfgx^{\frac{1}{2}} + fgx^{\frac{1}{2}} + 2ckhyx^{\frac{1}{2}} - 2chyx^{\frac{1}{2}} + \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg}) = 394838,$$

$$\& \frac{1}{dt} \int (k^2 fgx^{\frac{1}{2}} - 2kfgx^{\frac{1}{2}} + fgx^{\frac{1}{2}} + 2ckhyx^{\frac{1}{2}} - 2chyx^{\frac{1}{2}} + \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{fg}) = \frac{197419}{dt} \frac{mV}{dt}.$$

(134.) Pour ce qui concerne la quille, nous avons (182.),  $\frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}} = 560 \frac{1}{2}$ , & (199.),  $x = 19$ : donc ayant  $k = 4 \frac{1}{2}$ , on aura



$k^2 - 2kx + x^2 = (14\frac{1}{4})^2 = 201\frac{1}{4}$ , &  $\frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}} (k-x)^2 = 560\frac{1}{4} \cdot 201\frac{1}{4} = 113083$ . Les autres quantités sont nulles, à cause de  $h=0$ ; donc pour ce qui concerne la quille, les Moments seront  $= \frac{113083 mV}{dt}$ .

(235.) L'étambot & le gouvernail, réunis, étant supposés former un trapèze vertical, ont leur différentielle de résistance (182.)  $= \frac{1}{2} mu (e + \frac{fx}{a}) x^{\frac{1}{2}} dx$ , & son Moment sera (Tome I, Art. 922.)  $= \frac{mV}{2dt} \int (k-x)^2 (e + \frac{fx}{a}) x^{\frac{1}{2}} dx$ ; en intégrant cette quantité, on aura  $\frac{mV}{2dt} (\frac{2}{5} k^2 ex^{\frac{5}{2}} + \frac{2k^2 fx^{\frac{5}{2}}}{5a} - \frac{2}{3} k ex^{\frac{3}{2}} - \frac{4kfx^{\frac{3}{2}}}{7a} + \frac{2}{7} ex^{\frac{7}{2}} + \frac{2fx^{\frac{7}{2}}}{9a})$ : ou, en faisant (182.)  $x=a$ ,  $e=3$ ,  $f=5$ ,  $a=21$ , ce Moment sera  $= \frac{mV}{2dt} (4k^2 - \frac{184}{35} k(21) + \frac{124}{63} (21)^2) (21)^{\frac{1}{2}} = 20738 \frac{mV}{dt}$ . Les autres quantités s'évanouissent, à cause de  $h=0$ .

(236.) L'étrave & le taille-mer, joints ensemble, ont été pareillement considérés (182.) comme un autre trapèze vertical, sans autre différence avec le précédent, si ce n'est que dans celui-ci,  $e=6$ , &  $f=-2$ . Donc leur Moment sera  $= \dots \dots \dots \frac{mV}{2dt} (\frac{16}{5} k^2 - \frac{128}{35} k(21) + \frac{80}{63} (21)^2) (21)^{\frac{1}{2}} = 21633 \frac{mV}{dt}$ ; les autres quantités s'évanouissent également, à cause de  $h=0$ .

(237.) Prenant maintenant la somme des quatre quantités  $197419 + 113083 + 20738 + 21633 = 352873$ , on aura la totalité des Moments que le Vaisseau de 60 canons éprouve dans le roulis  $= 352873 \cdot \frac{mV}{dt}$ .

(238.) Pour trouver les mêmes Moments dans le cas où le Navire seroit plus calé de la quantité  $n$ , nous savons que chacune des valeurs déjà trouvées, doit être à chacune des valeurs nouvelles qui doivent en résulter, (187.) comme  $(\frac{107}{6})^{\frac{1}{2}}$  est à  $(\frac{107}{6} + n)^{\frac{1}{2}}$ ,  $q$  exprimant un nombre quelconque, ou le numérateur de l'exposant quelconque qu'auroient les quantités; ou, comme l'unité est à  $1 + \frac{1}{2} q (\frac{6n}{107}) + \frac{1}{2} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{6n}{107})^2 + \frac{1}{2} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{6n}{107})^3 + \dots \dots \dots + \frac{1}{2} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{q-6}{8}) (\frac{6n}{107})^4 + \&c.$ , ou en faisant  $n = \frac{1}{2}$ , qui est la quantité dont nous supposons le Vaisseau plus calé, ainsi que nous l'avons fait dans les Chapitres précédents, comme l'unité est à  $1 + \frac{1}{2} q (\frac{3}{107}) + \frac{1}{2} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{3}{107})^2 + \frac{1}{2} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{3}{107})^3 + \dots \dots \dots + \frac{1}{2} q (\frac{q-2}{4}) (\frac{q-4}{6}) (\frac{q-6}{8}) (\frac{3}{107})^4 + \&c.$

(239) La premiere quantité  $k^2 \int f g x^{\frac{1}{2}} = 106145$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 3$ , & cette valeur sera à la nouvelle qui en résultera, comme 1 est à  $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$ ; & par conséquent cette nouvelle valeur est  $= 106145 + 4464 + 31 = 110640$ .

La seconde quantité  $2k \int f g x^{\frac{1}{2}} = 436722$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 5$ , & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à  $1 + \frac{15}{214} + \frac{15 \cdot 3 \cdot 3}{214 \cdot 428} + \frac{15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642}$ . Partant cette nouvelle valeur est  $= 436722 + 30611 + 643 + 3 = 467979$ .

La troisieme quantité  $\int f g x^{\frac{1}{2}} = 550015$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 7$ , & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à  $1 + \frac{21}{214} + \frac{21 \cdot 3 \cdot 3}{214 \cdot 428} + \frac{21 \cdot 15 \cdot 3 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642} + \frac{21 \cdot 15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642 \cdot 856}$ ; par conséquent cette nouvelle valeur sera  $= 550015 + 53937 + 1892 + 26 + 6 = 605906$ .

La quatrieme quantité  $2k \int f c h x^{\frac{1}{2}} y = 467696$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 3$ , & cette valeur sera à la nouvelle, comme, 1 est à  $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$ ; d'où l'on conclut que cette nouvelle valeur sera  $= 467696 + 19670 + 138 = 487504$ .

La cinquieme quantité  $2 \int f c h y x^{\frac{1}{2}} = 953222$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 5$ , & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à  $1 + \frac{15}{214} + \frac{15 \cdot 9}{214 \cdot 428} + \frac{15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642}$  : partant, cette nouvelle valeur est  $= 953222 + 66814 + 1405 + 7 = 1021448$ .

La sixieme quantité  $\int \frac{c^2 h^2 y^2 x^{\frac{1}{2}}}{f g} = 660926$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 3$ , & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à  $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$  : partant, cette nouvelle valeur sera  $= 660926 + 27796 + 195 = 688917$ .

Pour la quille, la quantité  $\frac{1}{2} \int f g x^{\frac{1}{2}} = 560 \frac{1}{2}$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$  : donc  $q = 1$ , & cette valeur sera à la nouvelle, comme 1 est à  $1 + \frac{3}{214}$ ; par conséquent, cette nouvelle valeur est  $= 568$ .

La quantité  $(k-x)^2 = (4 \frac{19}{24} - 19)^2 = 201 \frac{21}{24}$ , augmente dans la raison de  $(4 \frac{19}{24} - 19)^2$  à  $(4 \frac{19}{24} - 19 \frac{1}{2})^2$  : donc elle sera mainte-

nant  $= 215 \frac{1}{2}$ ; par conséquent, le Moment de la quille sera  $= 568.215 \frac{1}{2} = 122593$ .

Pour l'étambot & le gouvernail, réunis, la première quantité  $2k^2(21)^{\frac{1}{2}} = 4456$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{1}{2}}$ : donc  $q = 3$ , & elle sera à la nouvelle dans celle de l'unité à  $1 + \frac{9}{214} + \frac{9 \cdot 3}{214 \cdot 428}$ ; par conséquent, cette valeur nouvelle sera maintenant  $= 4456 + 187 + 7 = 4644$ .

La seconde quantité  $(\frac{92}{35})k(21)^{\frac{1}{2}} = 25440$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{3}{2}}$ , ou à cause de  $q = 5$ , dans la raison de l'unité à  $1 + \frac{15}{214} + \frac{15 \cdot 9}{214 \cdot 428} + \frac{15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642}$ : elle sera donc maintenant  $= 25440 + 1783 + 38 + 0 = 27261$ .

La troisième quantité  $\frac{62}{63}(21)^{\frac{3}{2}} = 41766$ , augmente dans la raison de  $x^{\frac{5}{2}}$ , ou à cause de  $q = 7$ , dans la raison de l'unité à  $1 + \frac{21}{214} + \frac{21 \cdot 15}{214 \cdot 428} + \frac{21 \cdot 15 \cdot 9}{214 \cdot 428 \cdot 642} + \frac{21 \cdot 15 \cdot 9 \cdot 3}{214 \cdot 428 \cdot 642 \cdot 856}$ : par conséquent, cette quantité sera maintenant  $= 41766 + 4099 + 144 + 2 + 0 = 46011$ .

Prenant maintenant la somme de ces trois quantités, la totalité des Moments qui résultent de l'étambot & du gouvernail, réunis, sera  $= 14106$ .

Pour l'étrave & le taille-mer, joints ensemble, les trois quantités 3595, 17697, & 26945, augmentent dans la même raison que celles qui leur correspondent à l'étambot: donc elles seront maintenant 3747, 18963, & 29684, lesquelles jointes ensemble, font 44468. La totalité des moments, le Navire étant calé de 6 pouces de plus, sera donc  $(110640 - 467979 + 605906 + 487504 - 1021448 + 688917 + 122593 + 14106 + 14468) \frac{mV}{dt} = \dots$   
 $554707 \frac{mV}{dt} *$ .

(240.) En procédant de la même manière, on calculera les Moments qui résultent du mouvement de rotation du Navire sur un axe horizontal perpendiculaire au premier, qui est le mouvement que les Marins appellent le *Tangage*; & on pourra également calculer les mêmes Moments pour d'autres Navires semblables. Nous nous dispenserons cependant d'entrer dans le détail de tous ces calculs qui nous

---

\* Il y a quelques-uns de ces résultats numériques qui sont médiocrement exacts; mais comme l'erreur est petite, & que ces calculs ne peuvent servir que d'exemple, & tiennent d'ailleurs à d'autres parties que nous n'avons pu corriger (179. Note.), nous laissons encore ceux-ci tels qu'ils se trouvent dans l'Original.

meneroient trop loin, parce que ces Moments different très-peu de ceux qu'on a déjà calculés (206.), pour la stabilité, ou la force du Vaisseau pour porter la voile dans le sens de sa longueur, en supposant la vitesse  $u = 0$ , lesquels Moments nous avons trouvés  $= 7851843 m \sin \Delta$  : de sorte que, sans craindre de tomber dans une erreur considérable, on peut prendre, pour les recherches dont nous avons besoin, l'expression  $7851843 \frac{mV}{dt}$  pour celle de ces Moments. Une détermination plus précise ne pouvant servir qu'à trouver le temps de la durée des balancements du tangage, & non pour nous faire connoître les Moments d'inertie que le Vaisseau éprouve dans ce balancement, ce qui est l'unique objet que nous ayons en vue, seroit superflu de nous arrêter davantage sur ce point.

## CHAPITRE IX.

*Des Moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & qui le font Arquer \*.*

(241.) ON a déjà vu (Tome I, 262), que, pour qu'un corps submergé dans un fluide en repos, demeure sans mouvement, ou sans aucune action verticale, il faut que son poids soit égal à celui du volume de fluide qu'il déplace. Nous avons conclu de ce principe (105.), que, pour que la masse totale du Vaisseau soit flottante sur l'eau sans se submerger plus ou moins, il faut que son poids soit égal à celui du volume du fluide qu'il déplaceroit. En raisonnant de la même manière pour chaque partie, chaque section, ou chaque espace compris entre les contours d'un, de deux, ou d'un plus grand nombre de couples, il est évident que, pour que les actions qui s'exercent sur chacune de ces parties, considérée séparément, soient détruites, il faut que le poids de chaque section, ou couple, avec le poids qu'on met dessus, soit égal à celui du volume d'eau que chaque couple, ou section, doit déplacer; c'est-à-dire que, pour que la partie du corps du Navire renfermée entre les couples 0 & 3, par exemple, ou entre deux autres couples quelconques, ne soit soumise à l'action d'aucune force qui tende à la mouvoir, ou à la tirer de la situation dans laquelle

\* En Espagnol *Quebranto*.

elle se trouve par rapport au reste du Navire, il est nécessaire que le poids de cette partie, c'est-à-dire, le poids des bois & des fers qui entrent dans sa composition, avec le poids de la partie de la charge qu'elle renferme, soit égal au poids du volume de fluide qu'elle doit déplacer. Ces deux poids n'étant pas égaux, l'excès du plus grand sur le plus petit agit dans la direction du premier, pour mouvoir cette partie du Navire, ou pour la tirer de l'état où elle se trouve par rapport aux autres; & cette force n'étant pas détruite, doit être soutenue par la résistance des fibres du Navire (*Tome I*, 108); c'est-à-dire, par la résistance des pièces de bois qui composent le corps du Navire, & font, par leur réunion, qu'il peut être considéré comme une seule pièce, ou comme un seul levier.

(242.) De cette sorte, si tous les couples, ou toutes les parties du Vaisseau étoient chargées d'un poids égal, comme elles le sont à peu près, lorsque le corps du Vaisseau est entièrement vuide, attendu que tous les couples contiennent à, très peu près, la même quantité de bois; car si les couples du milieu ont plus de largeur, en récompense, ceux des extrémités sont plus élevés; si, dis-je, toutes les parties étoient également pesantes, il s'ensuivroit que pour qu'il ne demeurât aucune force dont l'action dût être vaincue, ou supportée, par la résistance du bois, il seroit nécessaire que les volumes du fluide que déplacent ces parties, fussent pareillement égaux. Mais dans le fait, les espaces, ou les volumes, qu'occupent les couples dans leur contour, vont en diminuant, à mesure qu'ils s'éloignent davantage du maître couple, & déplacent par conséquent un moindre volume d'eau; donc aussi à mesure que les couples s'éloignent davantage du maître couple, la force qui doit soutenir le poids qui agit sur eux, va en diminuant.

Supposons que les ordonnées  $OB$ ,  $3D$ ,  $6E$ , &c., &  $IIIF$ ,  $VIG$ , &c., de la courbe  $ABC$ , expriment les amplitudes des sections, ou les aires des couples  $OB$ ,  $3D$ ,  $6E$ , &c., &  $IIIF$ ,  $VIG$ , &c., qui sont submergées dans le fluide; ces mêmes aires, ou ordonnées, représenteront, parce qu'on a dit, les forces avec lesquelles le fluide les soutient, ou les pousse vers le haut. Si en même temps une autre ligne, droite ou courbe,  $HI$ , termine les ordonnées  $OK$ ,  $3L$ ,  $6M$ , &c. &  $IIIN$ ,  $VIO$ , &c., & que ces ordonnées représentent les poids qui agissent sur les mêmes points, ou sur les mêmes sections; il est clair que les droites  $KB$ ,  $LD$ ,  $ME$ , &c., &  $NF$ ,  $OG$ , &c. représenteront les forces restantes avec lesquelles les mêmes points, ou sections, sont poussés vers le haut; & les droites  $AH$ ,  $PQ$ , &c., &  $RS$ ,  $IC$ , &c. marqueront celles avec lesquelles les sections corres-

FIG. 36



PLANC. VIII.

pondantes sont poussées vers le bas : de sorte qu'il arrive de là que, quoique l'aire totale  $ABC$  soit égale à l'aire  $AHIC$ , attendu que le poids total du Vaisseau est égal au poids du volume de fluide qu'il déplace, cependant les parties  $TBV$  du milieu du Vaisseau sont excessivement poussées vers le haut, tandis que celles  $TAH$ ,  $VIC$  des extrémités, sont poussées vers le bas avec un excès de force semblable.

FIG. 37.

(243.) On voit par-là que le Vaisseau se trouve dans le cas d'un levier  $AB$ , qui seroit tiré vers le haut par différents poids  $C, D, E$ , tandis que d'autres poids d'une pesanteur égale  $F, G, H, I, K, L$ , &c., le tirent vers le bas. Car quoique le levier doive demeurer sans mouvement, attendu que les forces positives sont égales aux négatives; cependant les forces en  $I, K, L$  doivent être soutenues par la résistance des fibres du même levier (*Tome I*, 208.), les forces des extrémités tendant évidemment à le faire plier : & en effet elles doivent lui donner une courbure plus ou moins grande, selon l'excès de leur action sur la résistance des fibres.

FIG. 36.

(244.) Supposons maintenant que la partie de la proue du Navire qui est submergée dans le fluide, soit formée par la révolution d'une demi-ellipse  $BGVC$ ; & la partie submergée de la poupe par la révolution d'une parabole  $BTA$ , afin de nous approcher davantage de la vraie figure du Vaisseau, dont le volume est moindre à la poupe qu'à la proue. Supposons aussi que  $b$  soit la longueur de l'un quelconque des corps formés par la révolution de ces courbes;  $a$  la plus grande profondeur au milieu;  $x$  l'une quelconque des autres profondeurs; &  $y$  l'une quelconque des longueurs comptées depuis le milieu. Cela posé, l'équation à l'ellipse sera  $\frac{b^2}{a^2}x^2 = b^2 - y^2$ \*, d'où l'on tire  $x = \frac{a}{b}(b^2 - y^2)^{\frac{1}{2}}$  : mais en exprimant par  $c$  la circonférence du cercle dont le rayon est l'unité, on aura  $\frac{1}{2}cx^2 = \frac{ca^2}{4b^2}(b^2 - y^2)$  pour l'expression d'une section quelconque faite perpendiculairement à la quille dans le demi-ellipsoïde de la proue; & la quantité  $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2 - y^2)ydy$ , sera l'expression du Moment d'une différencielle quelconque du même demi-ellipsoïde. L'intégrale de cette différencielle, sçavoir,  $\frac{mca^2}{4b^2}(\frac{1}{2}b^2y^2 - \frac{1}{3}y^3)$ , ou  $\frac{1}{6}mca^2b^2$ , en faisant  $y = b$ , exprimera le moment avec lequel l'avant du Vaisseau sera poussé vers le

\* Voyez la Troisième Partie du *Cours de Mathématiques*, de M. Bezout, Article 307;  $x$  est ici l'ordonnée, &  $y$  l'abscisse comptée du centre.

haut par le fluide,  $m$  exprimant la densité du même fluide. Nous avons, en même temps,  $\frac{mca^2}{4b^2} (b^2 - y^2) dy$  pour l'expression du poids d'une différencielle du même demi-ellipsoïde; & l'intégrale  $\frac{mca^2}{4b^2} (b^2 y - \frac{1}{3} y^3)$ , ou  $\frac{1}{6} mca^2 b$  est l'expression de son poids total. En supposant ce poids distribué également dans toute la longueur  $b^*$ , on aura  $\frac{1}{6} mca^2 dy$  pour le poids, ou l'action vers le bas, que supporte chaque différencielle, & le moment qu'elle éprouve en vertu de ce poids, sera  $= \frac{1}{6} mca^2 y dy$ ; quantité dont l'intégrale  $\frac{1}{12} mca^2 y^2$ , ou  $\frac{1}{12} mca^2 b^2$  sera le moment total. Ainsi  $\frac{1}{12} mca^2 b^2 - \frac{1}{12} mca^2 b^2 = \frac{1}{12} mca^2 b^2$ , est le Moment avec lequel le demi-ellipsoïde est poussé vers le bas, en vertu de ces deux actions; & si l'on divise ce moment par le poids  $\frac{1}{6} mca^2 b$  du demi-ellipsoïde, le quotient  $\frac{1}{2} b$  exprimera la distance du milieu du Vaisseau au centre de gravité du demi-ellipsoïde, c'est-à-dire, au point où le poids total  $\frac{1}{6} mca^2 b$ , étant supposé réuni, produiroit le même effet, & agiroit de la même manière: de sorte que si  $B$  est l'origine du demi-ellipsoïde, & si l'on prend  $ZX = \frac{1}{2} b$ , l'action sera la même que si tout le poids  $\frac{1}{6} mca^2 b$  du demi-ellipsoïde étoit réuni dans le point  $X$ .

(245.) L'équation de la parabole de poupe est  $\frac{b^2}{a}(a-x) = y^2$ \*\*\*, d'où l'on tire  $x = \frac{a}{b^2}(b^2 - y^2)$ . Une section du solide formé par la révolution de cette courbe, sera donc  $= \frac{1}{2} cx^2 = \frac{ca^2}{4b^2} (b^2 - y^2)^2$ ; &  $\frac{mca^2}{4b^2} (b^2 - y^2)^2 y dy$  sera le Moment que produit une différencielle quelconque, dont l'intégrale  $\frac{mca^2}{4b^2} (\frac{1}{3} b^4 y^2 - \frac{1}{2} b^2 y^4 + \frac{1}{3} y^6)$ , ou  $\frac{1}{12} mca^2 b^2$ , en faisant  $y = b$ , exprimera le Moment total avec lequel le demi-paraboloïde sera poussé vers le haut. (Le Moment résultant avec lequel le même paraboloïde est poussé vers le bas, sera donc  $\frac{1}{12} mca^2 b^2 - \frac{1}{12} mca^2 b^2 = \frac{1}{12} mca^2 b^2$ )\*\*\*\*.

\* Cette distribution égale du poids de l'ellipsoïde dans tous les points de sa longueur, est fondée sur ce que les couples, ou les sections renfermées par le contour des couples du Vaisseau, ont sensiblement le même poids, & sont, par conséquent, une même portion du poids total; c'est-à-dire, que si l'on divise la portion de la proue en huit parties égales, par exemple, chacune pe- sera la huitième partie du poids total. Ceci a déjà été expliqué en partie dans l'Article 242.

\*\* On trouve, dans l'original,  $ZX = \frac{1}{3} b$ ; mais c'est, sans doute, une faute d'impression; car si  $B$  est l'origine de l'ellipsoïde,  $b = 0$ .

\*\*\* Car on voit que  $OB$  est l'axe de la parabole;  $AO$  l'axe de révolution; que  $y$  &  $b$  sont, par conséquent, des ordonnées, dont  $A-x$  &  $a$  sont les abscisses; & que le paramètre est  $\frac{bb}{a}$ , puisqu'il est égal au quotient du carré d'une ordonnée divisée par l'abscisse correspondante. Voy. l'Ouvrage cité, *ibid.* 356.

\*\*\*\* Il est difficile de concevoir ce passage que nous avons mis entre deux parenthèses: nous pensons même que c'est une faute de copie, ou d'impression. Ce n'est pas une faute d'analyse; car

Le poids d'une différencielle de ce corps est pareillement  $\frac{mca^2}{4b^2}(b^2 - y^2)^2 dy$ , dont l'intégrale  $\frac{mca^2}{4b^2}(b^4 y - \frac{2}{3}b^2 y^3 + \frac{1}{5}y^5)$ , ou  $\frac{2mca^2 b}{15}$ , en faisant  $y = b$ , est le poids total du demi-paraboloïde ; &  $\frac{mca^2 b^2}{15}$  est le Moment total qui agit vers le bas : de sorte que le Moment résultant des deux actions sera  $= \frac{1}{15}mca^2 b^2 - \frac{1}{15}mca^2 b^2 = \frac{1}{15}mca^2 b^2$ . Divisant cette quantité par le poids total  $\frac{2}{15}mca^2 b$ , il vient au quotient  $\frac{1}{6}b$ , qui est la distance  $ZY$ , dont le point  $Y$  est éloigné du milieu, ou de l'origine du paraboloïde ; & ce point est tel que si tout le poids  $\frac{2}{15}mca^2 b$  y étoit réuni, il en résulteroit le même effet. Maintenant, comme les deux Moments résultants doivent être égaux, pour qu'il y ait équilibre dans le Vaisseau, en faisant la longueur de la partie de la poupe  $= B$ , nous aurons  $\frac{1}{10}mca^2 B^2 = \frac{1}{15}mca^2 b^2$ , ou  $B : b :: \sqrt{5} : \sqrt{6}$ , ou à très-peu-près comme 12 est à 13. Si donc  $e$  exprime la longueur du Vaisseau, on aura  $\frac{12}{11}e$  pour la longueur du demi-paraboloïde de la poupe, &  $\frac{11}{11}e$  pour celle du demi-ellipsoïde de la proue. La ligne  $ZY$  sera par conséquent  $= \frac{12}{11}e \cdot \frac{1}{6} = \frac{2}{11}e$  ;  $ZX$  sera  $= \frac{11}{11}e \cdot \frac{1}{6} = \frac{1}{6}e$ , &  $YX = \frac{5}{66}e$ . Dans le Vaisseau de 60 canons qui nous sert d'exemple, la longueur étant de 152 pieds, nous aurons  $YZ = 13$  pieds 8 pouces  $\frac{4}{11}$  ; &  $ZX = 9$  pieds 10 pouces  $\frac{14}{11}$ .

(246) Comme le Vaisseau pèse 43750 quintaux (112.), si l'on divise ce nombre dans la raison de  $YZ$  à  $ZX$ , ou de 18 à 13 \*\*, le poids qui correspondra en  $Y$  sera  $= 18346$  quintaux  $\frac{14}{11}$ , & celui qui correspondra en  $X$ , sera  $= 25403$  quintaux  $\frac{7}{11}$  : en sorte que l'effet produit sur le Vaisseau sera le même que si ces poids 18346  $\frac{14}{11}$  & 25403  $\frac{7}{11}$  étoient placés en  $Y$  & en  $X$ , & agissoient dans la direction de leur pesanteur, tandis qu'une autre puissance équivalente à un poids de 43750 quintaux, & placée dans la verticale qui passe par  $Z$ , agiroit, au contraire, de bas en haut. On voit donc que

l'Auteur ne fait aucun usage de cette expression dans le reste du Chapitre. Nous aurions même supprimé cet endroit, si nous ne nous étions imposé la loi de ne point altérer le texte original.

\* Il y a sûrement une faute en cet endroit. L'équation  $\frac{1}{10}mca^2 B^2 = \frac{1}{15}mca^2 b^2$ , devient  $\frac{1}{10}B^2 = \frac{1}{15}b^2$ , en divisant par  $\frac{1}{15}mca^2$  : donc  $6B^2 = 5b^2$  ; ce qui donne  $B : b :: \sqrt{5} : \sqrt{6}$ , & non  $:: \sqrt{6} : \sqrt{5}$ , comme on le trouve dans l'original. On a corrigé les résultats numériques des différences qui proviennent de cette faute.

\*\* Il y a encore ici une méprise qui n'est pas même la suite de celle que nous avons fait remarquer dans la Note de l'Article précédent. C'est bien dans le rapport de  $YZ$  à  $ZX$  qu'il faut partager le poids du Vaisseau, puisque  $Z$  est le point d'équilibre, mais ce rapport n'est point celui de 13 à 12, comme le dit l'Auteur. Suivant ses propres déterminations, ce rapport seroit celui de 39 à 24, ou de 13 à 8. Mais, d'après nos corrections, ce rapport est celui de 18 à 13 ; car  $YZ = \frac{36}{400}e$ , &  $ZX = \frac{25}{400}e$  ; quantités qui sont l'une à l'autre dans le rapport de 18 à 13. Nous avons encore corrigé les résultats numériques des différences qui proviennent de cette faute.

ces poids, ou ces forces, tendent à rompre le Vaisseau, c'est-à-dire, à lui abaisser les extrémités de poupe & de proue, tandis qu'il est comme suspendu dans son milieu en Z, ou que son milieu est fortement poussé vers le haut, comme on l'observe en effet dans la pratique. Chacun des Moments avec lesquels agissent les poids en Y & en X, sera  $25403\frac{7}{11}.13$ , ou  $18346\frac{3}{11}.18^* = 330242$ , & l'action de cette force énorme n'est supportée que par la résistance des fibres des bois qui entrent dans la construction du corps du Vaisseau par leur union, par leur liaison, & par la force des fers avec lesquels on les fortifie, & avec lesquels les différentes pièces sont faïties. Lorsque tout l'ouvrage n'est pas exécuté, dans toutes ses parties, avec la solidité & les proportions qui conviennent, la plus foible partie cède, & le Vaisseau se courbe vers le bas; c'est ce qu'on appelle un Vaisseau *Arqué*, ou *Cassé*, parce qu'alors il n'est pas dans son état naturel.

(247.) A mesure que les extrémités du Vaisseau s'abaissent, leur volume qui entre dans le fluide augmente; & comme le volume total déplacé demeure constant, il s'ensuit que le corps du Vaisseau s'élève vers le milieu, & qu'en conséquence la poussée du fluide qui agit dans ce point diminue, de même que les forces qui agissent pour faire baisser les extrémités. Cet effet continue d'avoir lieu jusqu'à ce que les parties du corps du Vaisseau puissent soutenir l'effort des Moments restants, en leur opposant une résistance qui leur soit égale.

(248.) La foiblesse ou la force de ces parties peut dépendre de deux causes principales: l'une de la qualité du bois, ou de l'intensité de ses fibres; & l'autre de l'union intime des pièces les unes avec les autres, & de leur disposition, qui doit être telle qu'il n'y ait pas de jeu, ou de mouvement, entre elles. Pour examiner l'effet de la première de ces causes, nous pouvons considérer le Vaisseau, c'est-à-dire, ses côtés & ses ponts, comme étant tout d'une pièce du même bois; car on voit que, dans cette supposition, on fait entièrement abstraction de l'effet de la seconde cause; & par conséquent

\* Il n'est pas aisé de concevoir pourquoi l'Auteur exprime ainsi les Moments des poids qui agissent en Y & en Z; cela nous paroît même tout-à-fait vicieux. En effet, les distances 18 & 13, (ou 13 & 12, suivant l'original), ne sont que les distances relatives de ces poids au plan des Moments qui passe par Z, & non leurs distances absolues. Or, ce sont ces dernières qu'il convient d'employer pour avoir les vrais Moments. Si nos réflexions sont justes, ces Moments seront exprimés par  $(25403\frac{7}{11}) XZ$ , ou par  $(18346\frac{3}{11}) YZ$ ; mais  $XZ = 9 p. 10 p. \frac{1}{11}$ , &  $YZ = 13 p. 8 p. \frac{1}{11}$  (245.): donc ces Moments seront  $(25403\frac{7}{11})(9 p. 10 p. \frac{1}{11})$ , ou  $(18346\frac{3}{11})(13 p. 8 p. \frac{1}{11}) = 250984$ . Nous avons laissé cet article, dans le texte, suivant l'esprit des calculs de l'Auteur. Le Moment qu'il donne est 273007; mais cette différence n'est qu'en partie une erreur de calcul, elle vient aussi, comme on vient de le voir, de la manière dont l'Auteur a considéré les Moments.



PLANC. VIII.

l'effet sera alors le même dans le Vaisseau que dans le levier, que nous avons considéré, (*Tome I, Art. 208.*): ainsi, les fibres de la partie supérieure du bois s'allongent, & celles de la partie inférieure se compriment & se raccourcissent; & c'est dans cet effet que consiste la force avec laquelle les bois agissent. J'ai trouvé, par des expériences répétées, que j'ai pratiquées moi-même, qu'une petite solive de bois de chêne très-dur \*, d'un pouce en quarré, fixée horizontalement & solidement à un pilier, supporte à très-peu près un poids de 2 quintaux placé à la distance d'un pied du point d'appui. Le Moment, dans ce cas, est donc  $= 2$ ; & si nous nous servons de la formule du même *Art. 208 (Tome I.)*, qui est  $f = \frac{P^2}{KA^2 + ka^2}$ ; formule dans laquelle  $f$  exprime l'intensité de la force des fibres du bois,  $p\pi$  le Moment, &  $KA^2$  de même que  $ka^2$ , le produit de l'aire  $A^2$ , ou  $a^2$ , de la piece de bois, par la distance  $K$ , ou  $k$ , de l'axe sur lequel se fait la rotation, au centre de gravité desdites aires; on aura, d'après les expériences dont nous venons de parler,  $p\pi = 2$ ,  $KA^2 = \frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12}$ , &  $ka^2 = \frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12}$ , en supposant l'axe de rotation au milieu de la piece: par conséquent, l'intensité des fibres sera  $f = \frac{2}{\frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12}} = 13824$ . On voit

aisément que la même formule  $f = \frac{P^2}{KA^2 + ka^2}$ , donnera le Moment que peut supporter une autre piece quelconque, comme le côté ou le pont d'un Vaisseau, car  $f$  étant  $= 13824 = \frac{P^2}{KA^2 + ka^2}$ , on aura  $p\pi = 13824 (KA^2 + ka^2)$ . Supposons que  $ABCD$ , soit le côté d'un Vaisseau qui ait 30 pieds de hauteur; & supposons que  $E$  soit le centre sur lequel la rotation doit se faire, nous aurons  $K = k = 7$  pieds  $\frac{1}{2}$ ; & comme l'épaisseur des bordages est de 4 pouces, ou  $\frac{1}{3}$  de pied, on aura  $A^2 = a^2 = \frac{1}{3} \cdot 15$ : & par conséquent  $p\pi = 13824 (\frac{1}{3} \cdot 15 \cdot 7\frac{1}{2}) = 1036800$ ; Moment énorme, & qui est beaucoup de fois plus grand que celui 330242 \*\*, qui tend à produire la rupture du Vaisseau: de sorte que dans cette supposition la résistance d'un seul côté seroit beaucoup plus que suffisante pour empêcher la rupture du Vaisseau.

(249.) Mais ces résultats viennent de la supposition que l'axe

\* Ce chêne, que les Espagnols appellent *Roble*, est de l'espèce la plus dure, c'est l'espèce que les Latins appelloient *Robur*. (*Quercus cum longo pediculo*. Bauh. Pin. 420. *Quercus Robur*. Linn. Spec. Plant. 1414). Suivant quelques Naturalistes, le *Roble* est un *Ilex*, ou Chêne vert, de l'espèce du *Suber* (*Yeuse*, ou *Liege*).

\*\* D'après la Note de l'Article 146, ce moment est seulement de 250984. On voit que l'Auteur, en considérant ici la résistance du côté du Vaisseau, ne suppose ce côté que de l'épaisseur du bordage, abstraction faite des membrures. En effet, cette épaisseur seroit bien suffisante, si le côté pouvoit être ainsi d'une seule piece.



sur lequel se fait la rotation, est au centre de la pièce : Supposons-le maintenant dans la situation la moins avantageuse ; c'est-à-dire, dans son extrémité inférieure, (*Tome I*, 218.) \*, & nous aurons, dans les expériences faites sur notre petite solive de chêne  $f = \frac{2}{\frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12} \cdot \frac{1}{12}} = 6912$  : & par conséquent, pour un côté du Navire  $p\pi = 6912 (\frac{1}{2} \cdot 30.15) = 1036800$  ; Moment égal au précédent. Ainsi, de quelque manière qu'on suppose que la rupture se soit faite dans la solive de l'expérience, on trouve toujours le même Moment pour le côté du Vaisseau ; Moment qui excède toujours beaucoup celui qui tend à rompre le Vaisseau ; par conséquent, ce dernier ne peut produire la rupture du Vaisseau, principalement si l'on considère encore la résistance qu'oppose son autre côté, ainsi que celle des ponts, qui, chacun en particulier, opposent des résistances énormes (a).

(250.) Quoique les Moments qui tendent à rompre le Vaisseau soient incapables d'opérer cette rupture, ils ne peuvent cependant manquer de produire une petite courbure, ou un Arc léger ; car les fibres des bois cèdent à la moindre force, & pour cela il n'est pas nécessaire qu'il s'ensuive aucune rupture. Pour peu que les fibres du bois cèdent dans chacun de leurs points, la longueur du Vaisseau est si grande, qu'il peut, & même qu'il doit arriver que le résultat soit très-considérable pris dans la totalité. Si le Navire large seulement de 2 pouces dans son milieu, c'est-à-dire, si la quantité dont toutes ses fibres ont changé leur situation, produit en total un Arc seulement de 2 pouces dans le milieu ; les extrémités du Navire s'abaisseront d'un pied, attendu qu'elles sont à peu près six fois plus éloignées de l'axe de rotation.

(251.) Si, malgré l'énorme puissance que les bois opposent à leur rupture, il n'est pas possible d'empêcher entièrement les Vaisseaux

---

\* L'Auteur pourroit paroître ici en contradiction avec la conséquence de l'Art. 218, *Tome I* ; car il dit, dans cet endroit, que plus l'axe sera éloigné de celui qui divise la base en deux parties égales, plus le levier sera capable de résistance ; mais avec un peu d'attention, on verra que cette contradiction n'est qu'apparente. En effet, le résultat qu'il obtient ici pour le Moment qui peut faire rompre le côté du Vaisseau, paroît dépendre en partie de la valeur de  $f$ , qu'il a déduite de l'expérience. Mais cette valeur est d'autant moindre que l'axe autour duquel on peut supposer que la rupture s'est faite, est plus éloigné du centre (*Article 218, Tome I*). donc il paroît qu'on auroit substitué la valeur de  $f$  la plus avantageuse pour l'augmentation du Moment ; c'est ce qui détermine l'Auteur à chercher la valeur de  $f$  la moins avantageuse. Ainsi, quand il parle de la situation la moins avantageuse, il veut parler de celle qui produit la moindre valeur de  $f$ .

(a) M. Bouguer (*Traité du Navire*, page 152.) prétend qu'on devroit faire les ponts horizontaux, pour empêcher le Vaisseau d'Arquer ; mais en considérant bien ceci, on verra que la résistance des fibres des bois & des fers, qui entrent dans la construction d'un pont, dans son milieu, par exemple, ne dépend aucunement de la figure du pont.

de s'Arquer, on doit encore craindre davantage cet effet de la seconde cause que nous avons indiquée, c'est-à-dire, du jeu que les pieces qui entrent dans la construction peuvent avoir entr'elles; car quoique les Constructeurs fassent leur possible pour que les Vaisseaux sortent de leurs mains dans un état d'union & de solidité parfaite, cependant, soit parce que les bois se desséchent après la construction, soit parce que les fers cèdent aux efforts qu'ils soutiennent, il en résulte toujours quelque relâchement, quelque défaut d'union, lequel, quoique peu sensible dans chacune des parties, ne laisse pas de devenir très-sensible dans le tout \*.

---

\* Rien ne prouve plus complètement cette théorie, que les observations suivantes, faites en 1781, sur les Vaisseaux *l'Argonaute* & *le Brave*, construits dans les Formes de Rochefort, le jour qu'on les mit à l'eau.

Le but de ces observations étoit de déterminer quelle étoit la partie du Vaisseau qui flottoit la premiere. Pour cela, on prit à volonté un point sur l'étrave du Vaisseau, un sur les côtés, correspondant au maître couple, & un autre sur l'étambot. On s'est ensuite procuré hors du Vaisseau deux points dans le même alignement que chacun de ces trois points. Trois Observateurs étoient placés de maniere que chacun pouvoit observer & faire connoître aux deux autres, par des signes convenus, le changement arrivé dans les points de son alignement.

Les circonstances faisoient craindre que la marée dont on devoit se servir pour mettre *l'Argonaute* à l'eau, ne produisit pas assez d'eau dans le Bassin. L'Ingénieur chargé de cette construction sachant, par expérience, que l'arriere du Vaisseau étoit la partie qui flottoit la dernière, dans le dessein de hâter cet instant, plaça, dans cette partie, un chapelet de 40 tonneaux de pieces à l'eau, vuides, pour tenir compte du vuide que les Façons y occasionnent. Cet expédient réussit, même au-delà de ses espérances, puisque le Vaisseau flotta une heure plutôt qu'on n'avoit lieu de l'espérer. Voici le résultat de l'observation faite sur le Vaisseau *l'Argonaute*.

Le milieu flottoit de près de 5 pouces, lorsque l'avant commença à le faire, & l'avant s'éleva d'environ 2 pouces, & le milieu à peu près également, avant que l'arriere vint à flot.

M. Haran, Ingénieur, Constructeur ordinaire dans le Département, ayant eu connoissance de ce résultat, chercha à diminuer ce mouvement des parties dans le Vaisseau *le Brave*, qu'on devoit tirer du Bassin le lendemain. Pour cela, il lui mit 36 tonneaux de pieces vuides de plus qu'à *l'Argonaute*; & plaça sur l'avant 50 à 60 tonneaux de lest. Voici le résultat de cette observation.

Le milieu flottoit d'un peu plus de 4 pouces, lorsque l'arriere commença à s'élever, & l'un & l'autre de ces deux points s'éleverent d'environ 2 pouces 6 lignes, avant que l'avant commençât à le faire.

Nous tenons ces résultats de M. Clément, Professeur de Mathématiques aux Ecoles de la Marine, à Rochefort, qui étoit présent à ces expériences; faisons quelques réflexions à leur sujet.

On observera, 1°. que la quille de ces Vaisseaux avoit une tonture de quelques pouces, c'est-à-dire, que les deux extrémités étoient un peu relevées; mais cet usage ne nous paroît nullement propre à empêcher le Vaisseau de s'Arquer: car les Moments qui tendent à produire cet effet, ainsi que ceux qui proviennent de la résistance des fibres de la quille, n'ont aucun rapport avec sa figure, la quille ne peut ensuite devenir droite qu'aux dépens de la liaison du Vaisseau.

2°. Que ces Vaisseaux étoient établis sur leurs tins, dans une situation horizontale, s'ils avoient été établis avec leur différence de tirant d'eau étant vuides, ayant bien déterminé d'avance leur déplacement, & leur situation d'équilibre, les expériences eussent encore été plus concluantes: car alors on eût observé tout l'Arc qui provient de la différence entre la poussée de l'eau sur les différentes tranches du Vaisseau, & le poids des mêmes tranches. En effet, la quille étant placée horizontalement, & le Vaisseau étant construit pour tirer plus d'eau de l'arriere, un des premiers effets de la poussée de l'eau doit être d'élever l'avant, & alors le Moment de cette poussée tend à donner au Vaisseau un mouvement de rotation sur l'angle de l'arriere de la quille; ainsi ce Moment tend à Arquer le Vaisseau en sens contraire, ou à lui donner un faux Arc. En conséquence, il nous semble évident que l'Arc a dû paroître moindre qu'il n'eût été si chaque Vaisseau avoit été établi

(251.) On peut donc empêcher, en grande partie, que les Vaisseaux ne s'Arquent, en en joignant toutes les pieces avec le plus grand soin, en les fortifiant le plus qu'il est possible dans toutes leurs parties, & en les construisant d'un bois sec, qui, par sa fermeté, soit capable d'une grande résistance. Avec toutes ces précautions on pourra prévenir, & même éviter le mouvement qu'il y a le plus souvent entre les pieces qui les composent. Il est certain que le principal remède qu'on puisse apporter à ce dangereux inconvénient, doit consister dans la figure & la grandeur du Vaisseau, parce que, comme nous l'avons vu, les Moments d'où résulte le mal, en dépendent absolument. Les deux distances  $YZ$  &  $ZX$  sont proportionnelles à la longueur du Vaisseau (244 & 245.) : donc plus cette longueur sera grande, plus le Vaisseau sera susceptible de s'Arquer. Pareillement, ces distances seront encore d'autant plus grandes, à proportion que le volume renfermé par le contour de chaque couple diminuera plus considérablement à l'égard de celui que renferme le maître couple; ou, comme s'expriment les Marins, à proportion que le Vaisseau aura plus de Racons, qu'il sera plus pincé, ou que les courbes  $BTA$ ,  $BVC$ , seront moins pleines à leurs extrémités: car, comme on l'a vu, pour avoir supposé  $BTA$  une parabole, &  $BVC$  une ellipse, il en a résulté  $YZ = \frac{36}{400} \cdot AC$ , &  $ZX = \frac{26}{400} \cdot AC$ . On peut également prévenir cet accident, en ayant soin de ne pas charger beaucoup les extrémités du Vaisseau, ou en rassemblant tous les poids le plus vers le milieu qu'il sera possible; car, avec ces attentions,

---

dans les Formes, avec la différence de tirant-d'eau; mais le Vaisseau une fois à flot, il aura sans doute pris peu à peu l'Arc naturel qui répond à la résistance des pieces qui entrent dans sa construction, & à leur liaison; mais l'expérience étant alors finie, il n'est plus possible d'avoir exactement la valeur de cet arc.

3°. Les extrémités du Vaisseau ayant, comme nous l'avons vu dans le texte, une propension à s'abaisser, il nous paroît qu'il convient de les alléger le plus qu'il est possible: ainsi dans la seconde expérience ci-dessus, il eût beaucoup mieux convenu d'alléger l'avant par un chapelet de pieces vuides, comme on avoit fait à l'arrière, que d'y mettre du lest, qui eût été mieux placé au maître couple.

Ces observations nous donnent encore lieu de remarquer que M. Bouguer s'est trompé, en disant (*Traité du Navire*, page 78.) qu'il convient de construire les Vaisseaux dans les Bassins, pour les empêcher d'Arquer. Les Bassins sont fort commodes pour les radoub des Vaisseaux, mais ne nous paroissent nullement préférables aux calles pour produire l'effet dont il s'agit; & au contraire, d'après une analyse exacte des Moments des forces qui agissent dans cette circonstance, on seroit tenté de donner la préférence aux calles.

On voit donc qu'il est de la plus grande importance de s'occuper des liaisons des Vaisseaux, & sur-tout des grands. L'art de la charpente des Vaisseaux n'est certainement pas encore rendu à sa perfection. Ce sujet, ainsi que le problème dont nous avons parlé dans la Note de l'Article 80, est bien digne de fixer l'attention du Gouvernement, & de faire le sujet de quelques uns des prix proposés par les Académies.

on diminuera les Moments, ou, ce qui revient au même, les distances  $YZ$  &  $ZX$ .

(253.) Enfin, on doit observer que le calcul que nous avons exposé ci-dessus, est pour le cas où le Vaisseau est chargé, ou calé, jusqu'à la ligne d'eau dans laquelle il navigue; lorsqu'il est déchargé, il s'élève davantage, & à proportion les pleins des extrémités, lesquels sont destinés à les soutenir, sont beaucoup moindres; par conséquent le Vaisseau, dans cet état, ayant ses extrémités moins soutenues, il doit en résulter un Arc beaucoup plus grand.

(254.) On ne doit pas limiter cette théorie à la seule action dans le sens de la longueur du Vaisseau; car il y a un effet tout semblable d'un côté à l'autre, lequel mérite bien d'être considéré, sur-tout dans les Vaisseaux de guerre; qui ont sur leurs côtés le poids énorme de leur artillerie, points où le soutien du fluide est nul: le Vaisseau doit donc s'ouvrir en vertu de cette action, & il s'ouvre effectivement, comme on le voit, aux coutures des bordages des ponts, particulièrement à celles des bordages qui joignent les côtés du Vaisseau. M. Bouguer, dans son *Traité du Navire* (Liv. I, Sect. III, Chap. II) a cru que le contraire pouvoit arriver, & il apporte pour exemple ce qui arrive à une tasse de la figure d'une gondole, lorsqu'on tâche de la plier suivant sa longueur; mais ce cas n'est pas précisément ce qui arrive au Vaisseau: en pliant la gondole, elle se comprime ou se resserre latéralement; au contraire, dans le Vaisseau, le poids de l'artillerie, placée aux extrémités, agit verticalement vers le bas, & en opposition à l'action du fluide dans le milieu qui agit vers le haut, tend évidemment à l'ouvrir. Mais ce n'est pas encore cela qui produit le plus grand effet; car les moments verticaux avec lesquels agit l'artillerie, étant puissamment soutenus par les couples qui sont aussi verticaux, & qui ont une force énorme, détruisent presque entièrement ces moments, & ne leur permettent que très-peu d'effet.

(255.) Les Moments d'inertie qui résultent des roulis du Vaisseau, sont ceux qui produisent les effets les plus dangereux. Si nous les considérons décomposés en moments verticaux & en moments horizontaux, on voit que les premiers seront soutenus par les couples, comme nous l'avons dit précédemment, & il n'en peut résulter un grand inconvénient. Mais il en est autrement des Moments horizontaux, ce sont les courbes seules, les baux, les clous & les gournables avec lesquelles on lie le côté, qui en supportent l'action, & ils sont d'autant plus considérables, que l'artillerie est plus élevée au-dessus du centre de gravité, autour duquel le Vaisseau se balance. Car si l'on suppose que  $P$  désigne le poids d'une pièce de canon,



&  $a$  la hauteur verticale de son centre de gravité au-dessus de celui du Vaisseau,  $a^2P$  sera la mesure du moment latéral avec lequel elle agit contre le côté du Vaisseau. Dans le Vaisseau de 60 canons, on a, pour ce qui concerne la batterie basse,  $a=9\frac{1}{2}$ , & pour la batterie haute,  $a=16\frac{1}{2}$ : ainsi, un canon de 18, dont le poids, joint à celui de son affût, est de 49 quintaux, étant placé à la première batterie, produira un moment de  $4422\frac{1}{2}$ ; & le canon de 12, dont le poids est de 39 quintaux, étant placé à la batterie haute, produira un Moment de  $10617\frac{1}{2}$ : d'où l'on voit l'énorme supériorité de l'action de l'artillerie haute sur celle de la basse, & le grand défaut de proportion dans la manière de la répartir: car, dans cette disposition, le second pont doit supporter un effort plus que double de celui du premier, quoique cependant il soit beaucoup plus foible. Ceux qui, dans un Vaisseau de 80 canons, emploient deux batteries de pieces de 24, au lieu de deux batteries, l'une de 36, & l'autre de 18, agissent encore d'une manière beaucoup plus absurde: car, pour la première batterie, on a  $a=11$ , & pour la seconde,  $a=18\frac{1}{2}$ ; ainsi, le Moment du canon de 36 de la première batterie  $= (11)^2 \cdot 79 = 9559$ , & celui du canon de 18 de la seconde,  $= (18\frac{1}{2})^2 \cdot 49 = 16770\frac{1}{2}$ ; & non contents de cette énorme différence d'action que souffre le second pont, ils voudroient encore l'augmenter, en portant celle de ce second pont jusqu'à  $(18\frac{1}{2})^2 \cdot 59 = 20192\frac{1}{2}$ , par la substitution de la piece de 24, & en diminuant celle que souffre le premier pont, qui se trouve par-là réduite à  $(11)^2 \cdot 59 = 7139$ . L'ordre & la raison exigent que le travail soit distribué à proportion des forces qui doivent le supporter; & ces forces sont ici la résistance des bois, principalement celle des bordages, des illoires & surtout des courbes qui lient les ponts au côté du Vaisseau. Supposons que l'épaisseur des pieces du pont inférieur soit à celle des pieces du pont supérieur comme 6 est à 5, & que leur largeur suive aussi la même proportion; à cause que les forces sont comme les cubes de ces dimensions (*Tome I, 212, Note, & Tome II, 113, Note*), il est clair que la force des pieces du premier pont sera à celle des pieces du second, comme 216 est à 125. Appellant donc  $P$  le poids du canon de la première batterie, &  $p$  celui du canon de la seconde, on devroit avoir, pour le Vaisseau de 60 canons,  $(9\frac{1}{2})^2 P : (16\frac{1}{2})^2 p :: 216 : 125$ , & par conséquent  $p = \frac{11281\frac{1}{2}}{58806} P$ : de sorte que le poids du canon de la batterie haute ne devroit pas même être la cinquième partie de celui du canon de la batterie basse, pour garder la proportion qu'il convient d'observer entre le travail des deux ponts, & les résistances dont ils sont



susceptibles; & quand même le canon de la batterie basse seroit de 24, & celui de la batterie haute seulement de 4, le second pont étant chargé de ce dernier canon, travailleroit encore plus que le premier, chargé de l'autre. De tout cela on doit conclure que les Marins doivent tâcher d'alléger le plus qu'il est possible le poids des secondes batteries, & que les Constructeurs doivent augmenter la résistance du second pont, en augmentant la force des courbes, des clous & des gournables qui les lient; en un mot, en employant tous les moyens qui sont à leur disposition. Dans le cas où ce second pont seroit capable d'une résistance égale à celle du premier, le poids des canons de leurs batteries ne devroit être qu'en raison inverse des quarrés de leurs élévations au-dessus du centre de gravité du Vaisseau; c'est-à-dire, dans le Vaisseau de 60 canons, comme  $(16\frac{1}{2})^2$  est à  $(9\frac{1}{2})^2$ , ou à peu près, comme 3 est à 1, : de sorte qu'en mettant du 24 à la batterie basse, il ne faudroit mettre que du 6 à la batterie haute; mais quand on mettroit du 8, le Vaisseau seroit moins fatigué par deux batteries, l'une de 24, & l'autre de 8, que par les deux batteries de 18 & de 12 qu'on a coutume de lui donner (a) \*.

---

(a) M. Bouguer dans son *Traité du Navire*, (Liv. II, Sec. II, Chap. VI, page 284 jusqu'à 286), examine s'il convient mieux de donner à un Vaisseau de 70 canons deux batteries de 24, qu'une de 36 & l'autre de 18; & quoique son calcul consiste seulement dans la comparaison de la différence des simples Moments qu'éprouve tout le Vaisseau dans l'un & l'autre cas, & non dans celle des Moments d'inertie, qui sont les plus forts, il se détermine cependant en faveur des deux batteries de 36 & 18. Cette façon de penser auroit été encore beaucoup plus fondée, s'il eût considéré la différence de Moments d'inertie qu'éprouve chaque pont en particulier; car ceux que soutient le second pont seroient dans le premier cas plus grands que ceux que soutient le premier pont, en raison des quarrés de leurs distances au centre de gravité: de sorte que le second pont auroit à soutenir un effort plus de trois fois plus grand que celui qui soutiendrait le premier. Cette considération fait voir le danger qu'il y auroit à mettre en pratique l'expédient que propose le même Auteur, (page 332) pour empêcher la rupture des mâts; par ce moyen, on opéreroit peut-être la rupture du Vaisseau, qui seroit, sans contredit, bien plus préjudiciable.

\* Comme la grosseur du calibre est une chose de la première importance, on pourroit mettre la première batterie en fer, & la seconde en bronze; ce qui diminueroit les Moments d'inertie. On pourroit peut-être aussi rapprocher les pièces du centre de gravité du Vaisseau, en se ménageant le moyen de ne point perdre du côté du temps pour les mettre en batterie lors d'un engagement. On pourroit même les tourner dans le sens de la longueur du Vaisseau. Toutes ces attentions diminueroient beaucoup les Moments d'inertie, & prolongeroient plus qu'on ne pourroit le penser, le service des Vaisseaux. Mais cet arrangement pourroit peut-être souffrir de grandes difficultés dans la pratique, sur-tout pour la deuxième batterie qui est cependant la plus importante; attendu que le second pont est ordinairement fort embarrassé, & qu'il ne pourroit peut-être pas rester un espace suffisant pour la commodité du service de la Manœuvre. C'est aux Marins à décider sur ce point.

## LIVRE TROISIEME.

*Des MACHINES qui servent à mettre le Vaisseau en mouvement & à le gouverner.*

### CHAPITRE PREMIER.

*Des Voiles , & de la force avec laquelle le vent agit sur elles.*

(256.) **L**ES Voiles, comme nous l'avons dit (1.), sont des pieces de toile exposées à l'action du vent, dont elles transmettent l'impulsion au Navire. Elles ne peuvent se maintenir planes, à cause de leur flexibilité, quoiqu'on les étire de toutes parts avec de grandes forces. Elles doivent prendre une courbure dont la nature a fait le sujet des recherches de *Jean Bernoulli* dans sa *Nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*, Chap. XVI \*. Il suppose, dans ces recherches, que la résistance des fluides est comme les quarrés des vitesses ; mais cette supposition, comme nous l'avons vu, ne convient point pour avoir la mesure de leur action effective. La théorie compliquée qui résulte de cette supposition, en ayant égard à la courbure des Voiles dans tous les calculs, a fait que tous les autres Auteurs ont supposé les Voiles planes ; & *Bernoulli* lui-même n'a fait usage de cette courbure que pour déterminer la direction particulière de la résultante des forces, à l'action desquelles les Voiles sont exposées. En effet, la différence qui peut en résulter est petite ; mais elle ne l'est pas tellement que nous puissions nous dispenser de donner sur ce sujet les connoissances convenables, d'autant plus qu'elles seront très-nécessaires à l'examen d'autres objets très-importants.

(257.) Nous supposérons, pour cela, qu'au lieu de l'air, ce soit un fluide non élastique, & de la même densité, qui agisse sur la Voile ; car, par cette supposition, il est évident que l'un ou l'autre de ces fluides produira le même effet sur la Voile, & par conséquent nous pourrons nous servir de la formule  $\frac{1}{2}mc D^2 \sin \theta$ , ou

\* *Johannis Bernoulli Opera omnia. Tomus secundus.*

$\frac{1}{2}muD^{\frac{1}{2}}\int ac \sin \theta$ , qui a été démontrée ( Tome I, 654. ), & qui se réduit, suivant ce qu'on a dit ( Tome I, 734 ), à  $\frac{1}{2}muD^{\frac{1}{2}}\int ac \sin \theta$ ; car cette formule exprime la force avec laquelle le fluide supposé agira sur la Voile;  $m$  désignant la densité de l'air,  $a$  une différencielle de la dimension verticale de la Voile,  $D$  la distance de la voile à la superficie supérieure du fluide,  $c$  l'amplitude, ou la largeur horisontale de la Voile, &  $\theta$  l'angle que forme la direction du fluide avec cette différencielle. Ainsi, l'on voit que toute la difficulté consiste à trouver les valeurs de  $D$ , & de  $\int ac \sin \theta$ .

(258.) Pour déterminer la valeur de  $D$ , on se rappellera que nous avons déjà démontré ( Tome I, 551. ) que les hauteurs sous lesquelles deux fluides de différente densité se font équilibre, sont réciproquement comme leurs densités. On sçait de plus, par les expériences des Physiciens, que la densité de l'air est  $\frac{1}{14000}$  de celle de l'eau de pluie, & que celle du mercure est 14 fois plus grande que celle de l'eau : donc, selon ces expériences, la densité de l'air est à celle du mercure comme 1 est à 14000. Or la hauteur à laquelle se maintient le mercure dans le barometre simple sur le bord de la mer, est de 2 pieds  $\frac{1}{2}$  anglais : donc on aura  $1 : 14000 :: 2\frac{1}{2} : D = 35000$ , c'est la hauteur du fluide que nous substituons à l'air. Supposons maintenant que  $m$  exprime la densité de l'eau de mer, laquelle est à celle de l'eau de pluie, comme 1030 est à 1000, la densité de l'air sera exprimée par  $\frac{m}{1030}$ ; c'est la quantité que nous devons substituer en place de  $m$  seul, que nous avons d'abord supposé représenter cette densité; ce qui donnera, pour l'expression de la force du vent sur la Voile, la quantité  $\frac{\frac{1}{2}muD^{\frac{1}{2}}\int ac \sin \theta}{1030} = \frac{\frac{1}{2}mu(35000)^{\frac{1}{2}}\int ac \sin \theta}{1030} = \frac{2}{200}mu \int ac \sin \theta$ .

(259.) Cette détermination peut cependant paroître suspecte, en ce qu'elle dépend d'expériences physiques dont les résultats dépendent des différents appareils qu'on emploie; & nous ne sçavons pas encore avec certitude si les faits qu'elles présentent peuvent convenir à l'état de l'air sur le bord de la mer : ainsi, nous pouvons nous arrêter avec plus d'avantage à la méthode suivante. Par des expériences barométriques que j'ai faites au Pérou (*Observaciones Astronomicas y Physicas*, Liv. V, Ch. IV.\*), j'ai trouvé que, pour que le mercure du barometre baïsse d'une ligne, il est nécessaire de s'élever de 86 pieds au-dessus du niveau de la mer : donc, en supposant le fluide d'une densité uniforme, sa hauteur totale sera d'autant de fois 86 pieds qu'il y a de lignes dans

\* Il y a une bonne traduction française de cet excellent Ouvrage de D. Georges Juan, imprimée à la suite de la relation de son Voyage au Pérou; ce qui forme 2 vol. in-4°. A Paris, chez Jombert, 1752.

les 2 pieds  $\frac{1}{2}$  de la hauteur du barometre : » cette hauteur  $D$  sera donc =  
 » 30960 ; & cette quantité exprimera la densité du mercure , celle  
 » de l'air libre étant représentée par l'unité \*. Comme la densité de  
 » l'eau de pluie est  $\frac{1}{14}$  de celle du mercure , elle sera exprimée  
 » par  $\frac{30960}{14}$  , & celle de l'eau de mer par  $\frac{30960 \cdot 103}{1400} = \frac{3096 \cdot 103}{140}$  . La force  
 » du vent sur la voile sera donc , d'après ces données , = . . .  
 »  $\frac{\frac{1}{2} mu D^{\frac{1}{2}} \cdot 140}{3096 \cdot 103} \int ac \sin \theta = \frac{35 mu (30960)^{\frac{1}{2}}}{3096 \cdot 103} \int ac \sin \theta = \frac{6160}{318888} mu \int ac \sin \theta$  .

(260.) On peut prendre , pour l'expression de cette force , la  
 quantité  $\frac{1}{20} mu \int ac \sin \theta$  ; ainsi , celle que nous avons trouvée précé-  
 demment , n'est que les  $\frac{2}{10}$  de celle-ci . La dernière que nous ve-  
 nons de trouver est un peu plus petite ; mais , pour la rapprocher da-  
 vantage , il ne s'agit que de supposer qu'il faut élever le barometre seu-  
 lement de 85 pieds au dessus du niveau de la mer , pour qu'il baisse d'une  
 ligne , au lieu des 86 pieds qui ont fait le fondement de notre calcul \*\*.

\* On ne conçoit pas comment l'Auteur a pu conclure de l'expérience qu'il rapporte , que la den-  
 sité de l'air étant exprimée par l'unité , celle du mercure sera exprimée par 30960 . Cette expérience  
 prouve seulement que la colonne d'air qui soutient le barometre à la hauteur de 2 pieds  $\frac{1}{2}$  doit avoir  
 30960 pieds de hauteur , en la supposant d'une densité uniforme dans toute sa hauteur , & égale à  
 la densité de la colonne d'air de 86 pieds qui fait équilibre à une ligne de mercure . D'après la pro-  
 position que l'Auteur rappelle dans l'Article précédent , & qui est démontrée , *Tome I, Article*  
*551* , l'expérience dont il est ici question , fournit certe analogie ; la densité de l'air est à celle du mer-  
 cure comme 2 pieds  $\frac{1}{2}$  sont à 30960 , ou comme l'unité est à 12384 . Ainsi , pour que la densité du  
 mercure soit représentée par 30960 , il faut que celle de l'air soit représentée par 2  $\frac{1}{2}$  ; ou si  
 celle-ci est exprimée par l'unité , celle du mercure doit être exprimée par 12384 . Il est inutile d'a-  
 vertir que le reste du calcul de cet Article portant sur un fondement aussi ruineux , ne peut être  
 d'aucun usage . Voici comme nous voudrions rétablir ce passage .

» Cette hauteur  $D$  sera donc = 30960 ; ainsi l'on aura cette proportion , la densité de l'air est  
 » à celle du mercure :: 2  $\frac{1}{2}$  : 30960 , ou :: 1 : 12384 (*Tome I, Art. 551*) . La densité du  
 » mercure sera donc exprimée par 12384 , celle de l'air libre étant représentée par l'unité . Com-  
 » me la densité de l'eau de pluie est  $\frac{1}{14}$  de celle du mercure , elle sera exprimée par  $\frac{12384}{14}$  , &  
 » celle de l'eau de mer par  $\frac{12384 \cdot 103}{1400}$  . La densité de l'eau de mer étant donc représentée par  $m$  ,  
 » celle de l'air sera =  $\frac{1400 \cdot m}{12384 \cdot 103}$  ; c'est la quantité qu'il faut substituer pour  $m$  dans la formule ,

» ainsi la force du vent sur la voile sera , d'après ces données , =  $\frac{\frac{1}{2} mu D^{\frac{1}{2}} \cdot 1400}{12384 \cdot 103} \int ac \sin \theta = . . .$

»  $\frac{350 mu (30960)^{\frac{1}{2}}}{12384 \cdot 103} \int ac \sin \theta = \frac{61600}{1275552} mu \int ac \sin \theta$  .

\* Ceci confirme bien l'erreur que nous avons remarquée dans la Note de l'Article précédent ; car  
 le résultat de l'Auteur est à peu près  $\frac{1}{10} mu \int ac \sin \theta$  , quantité qui est fort éloignée de  $\frac{1}{20} mu \int ac \sin \theta$  ;  
 & l'on ne pourroit se permettre de confondre l'une avec l'autre . Au reste , comme l'Auteur emploie  
 par tout l'expression  $\frac{1}{20} mu \int ac \sin \theta$  , les défauts de l'Article précédent n'ont aucune influence  
 sur le reste de l'Ouvrage .



PLANC. VIII.

(261.) Pour trouver l'intégrale  $\int ac \sin \theta$ , nous avons besoin d'entrer dans l'examen de la courbure que le vent fait prendre à la Voile. Supposons, pour faciliter le calcul, que la Voile est une toile rectangulaire, dont deux côtés sont verticaux, & qu'arrêtée solidement par ces deux côtés, elle prenne horizontalement la courbure qui lui est naturelle, en vertu de la force du vent, & de son entière flexibilité; c'est la nature de cette courbe que nous allons examiner.

FIG. 39.

Soit donc  $ABC$  une section horizontale de la Voile, &  $DB$  la direction du vent qui la frappe: soit tiré la tangente  $BE$  perpendiculaire à cette direction: soit pris le point du contact  $B$  pour l'origine des abscisses; & soit compté les abscisses sur  $BD$ , & les ordonnées perpendiculairement à cette ligne, c'est-à-dire, parallèles à la tangente  $BE$ . Cela posé, prenant  $AF$  pour une différencielle constante de la courbe, que nous appellerons  $db$ , la perpendiculaire  $HF$  sera  $= dx$ , & la ligne  $HA = dy$ . La force perpendiculaire que le vent exercera sur cette différencielle  $AF = db$ , sera  $\frac{1}{20} mua.db \sin \theta$ ,  $a$  exprimant la hauteur de la Voile, &  $\theta$  l'angle d'incidence, dont le sinus est  $= \frac{dy}{db}$ : ainsi, l'expression de la force ci-dessus deviendra  $= \frac{1}{20} muady$ . De plus, soit tiré, par les points  $A$  &  $F$ , les perpendiculaires  $AG$ ,  $FG$ , à la courbe, lesquelles seront les rayons de sa développée. Or, si l'on suppose que  $IF$  perpendiculaire à  $AF$  exprime la force perpendiculaire du vent sur la différencielle  $AF$ , cette différencielle exprimera celle que fait la Voile sur quelque point tel que  $A$ ; & comme cette force doit être constante, nous l'appellerons  $F$ : mais  $IF$  est à  $AF$ , comme  $AF$  est au rayon  $AG$  de la développée; ainsi, nous aurons  $db$  est à  $\frac{db \cdot dy}{ddx}$  (rayon de la développée) \*, comme  $\frac{1}{20} muady$  est à  $F = \frac{1}{20} mua \cdot \frac{dy^2}{ddx}$ ; d'où l'on tire  $\frac{dy^2}{ddx} = Q$ , en supposant  $\frac{F}{\frac{1}{20} mua} = Q$ ; ou  $db^2 - dx^2 = Q ddx$ . Pour débarrasser cette équation de différencielles, nous appellerons  $\gamma$  l'arc, ou l'angle  $AEN$  que forme la tangente  $AE$  avec l'autre tangente

\* Pour trouver le rayon de la développée, reprenons la proportion  $IF : AF :: AF : AG$ ,  $= \frac{AF^2}{IF} = \frac{db^2}{IF}$ ; & considérons que dans le triangle  $IAF$  on a  $1 : AI$  ou  $AF :: IAF : IF$  (à cause que l'angle  $IAF$  est infiniment petit), ou  $1 : db :: IAF : IF = db \cdot IAF$ : donc  $AG = \frac{db}{IAF}$ . Cela posé, si l'on prend l'arc  $Ap = AF$ , & si l'on mène la ligne  $Nan$ , parallèle à l'axe des abscisses, & la ligne  $pn$  parallèle aux ordonnées, il est évident que la tangente  $AF$  étant le prolongement de l'arc infiniment petit  $Ap$ , l'angle  $IAH =$  l'angle  $Apn$ : mais  $IAF$  est l'excès de  $IAH$  sur  $FAH$ , il est donc aussi l'excès de  $Apn$  sur  $FAH$ , & par conséquent cet angle exprime la quantité dont l'angle de la courbe avec l'ordonnée  $BE$ ,



$BE$ , & nous aurons  $dx = db \sin \zeta$ , &  $ddx = db d\zeta \cos \zeta$ ; ce qui donne, en substituant,  $db^2 - db^2 \sin^2 \zeta = Q db d\zeta \cos \zeta$ , & par conséquent  $db = \frac{Q d\zeta \cos \zeta}{1 - \sin^2 \zeta} = \frac{Q d\zeta}{\cos \zeta}$ ;  $dx = \frac{Q d\zeta \sin \zeta}{\cos \zeta}$ ; &  $dy = Q d\zeta$ , d'où l'on tirera, en intégrant,  $x = Q \log. \frac{1}{\cos \zeta}$ \*, &  $y = Q\zeta$ ; expressions dont il résulte  $x\zeta = y \log. \frac{1}{\cos \zeta}$  pour l'équation de la courbe, qui est, comme on voit, très-différente de celle de la Chaînette, que nous avons trouvée, *Tome I, Art. 41 de l'Appendice I*. La construction de cette équation, c'est-à-dire, la description de la courbe dont elle exprime la nature, est maintenant très-facile; car, en prenant pour ordonnées les arcs  $\zeta$ , les logarithmes hyperboliques de  $\frac{1}{\cos \zeta}$ , seront les abscisses correspondantes.

augmente à chaque variation de l'abscisse; ainsi  $IAF$  est la différentielle de l'angle  $FAH$ , que nous nommerons  $q$ , ce qui donnera  $IAF = dq$ .

Pour trouver la valeur de  $dq$ , rappelons-nous que  $d \sin q = dq \cos q$  (*Cours de Mathématiques de M. Bezout, Quatrième Partie, Article 22*); donc  $dq = \frac{d \sin q}{\cos q}$ . Mais le triangle rectangle  $FAH$  donne  $AF:FH$ , ou  $db:dx :: 1:\sin q = \frac{dx}{db}$ . Pareillement,  $AF:AH$ , ou  $db:dy :: 1:\cos q = \frac{dy}{db}$ . Différenciant donc la valeur de sinus  $q$ , en regardant  $db$  comme constante, ainsi qu'on doit le faire dans le cas présent, on aura  $d \sin q = \frac{ddx}{db}$ , & par conséquent  $dq = \frac{ddx}{dy}$ . Substituant cette valeur de  $dq = IAF$  dans l'expression du rayon de la développée, on aura enfin  $AG = \frac{db \cdot dy}{ddx}$ . On voit aisément que l'expression générale du rayon de la développée pour toutes les courbes dont les ordonnées sont parallèles, est...  $\frac{dv}{d(\frac{dx}{db})}$ ; expression qui prendra différentes formes, selon qu'on prendra  $dy$ ,  $dx$  ou  $db$  comme constante, ou qu'on les considérera toutes trois comme variables.

\* Il y a sans doute ici une erreur de calcul. L'intégrale de l'équation  $dx = \frac{Q d\zeta \sin \zeta}{\cos \zeta}$  n'est point  $x = Q \log \cos \zeta$  comme le dit l'Auteur, mais  $= Q \log \frac{1}{\cos \zeta}$ . En effet  $d \log \frac{1}{\cos \zeta} = \therefore d \log (\cos \zeta)^{-1} = \frac{-(\cos \zeta)^{-2} d \cos \zeta}{1} = -(\cos \zeta)^{-1} (-d \sin \zeta) = \frac{d\zeta \sin \zeta}{\cos \zeta}$ , (*Cours de Mathématiques de M. Bezout, Quatrième Partie, Article 27*). Nous avons corrigé cette faute, qui n'a d'ailleurs aucune influence sur les abscisses de la vélaire.

*Abscisses & Ordonnées pour la construction de la Velaire.*

Arcs $\zeta$	Abscisses.	Ordonnées.
10°	0,0153	0,1745 *
20	0,0638	0,3490
30	0,1437	0,5236
40	0,2663	0,6981
50	0,4415	0,8727
60	0,6924	1,0472
70	1,0717	1,2217
80	1,7488	1,3963
90	infinie.	1,5708

(262.) Puisqu'on a vu ci-dessus que  $y = Q\zeta$ , on aura  $Q = \frac{y}{\zeta} = \frac{F}{\frac{1}{2}mau}$ , &  $F = \frac{\frac{1}{2}mauy}{\zeta}$ ; c'est l'expression de la force avec laquelle la voile agit, dans le sens de sa largeur \*\*, contre les puissances qui agissent pour la tenir roide.

(263.) La direction suivant laquelle agit la force totale de la Voile entière, ou d'une de ses parties, ou d'une courbe comme  $AK$ , est la droite  $LO$  qui divise en deux parties égales l'angle  $KOA$ , que forment les deux tangentes  $KO$ ,  $AO$ : car la tension, ou l'action de la Voile, tant en  $K$  qu'en  $A$ , étant  $= F$ , si l'on forme le parallélogramme  $KOML$ , la diagonale  $LO$  sera en même temps l'expression & la direction de la force résultante des deux forces égales  $F$ , exprimées par  $KO$ ,  $MO$ . Il suit de là que nous aurons  $\sin LOM : \sin LMO :: F : \frac{F \sin LMO}{\sin LOM}$ ; c'est la valeur de la force qui agit sur la portion de courbe, ou de voile  $AK$  dans la direction  $LO$ , & lui donne la courbure qu'elle prend. Si donc nous appelons  $\varphi$  l'angle  $KOA$  que forment les deux tangentes, la force qui agit dans la direction  $LO$ , sur la portion de Voile  $KA$ , sera  $= \frac{\frac{1}{2}mauy \sin \varphi}{\zeta \sin \frac{1}{2} \varphi} = \frac{\frac{1}{2}mauy \cdot 2 \cos \frac{1}{2} \varphi}{\zeta}$  \*\*\*: ou, en nommant  $\pi$  l'angle  $EAN$  que forme la portion de la voile dans le point  $A$  avec le vent, &  $\Pi$  l'angle  $OKP$  qu'elle forme à l'autre extrémité  $K$  avec la même direction, on aura  $\zeta = \text{Arc}(90^\circ - \pi)$ , &  $\varphi = 180^\circ - (\Pi - \pi)$ ; & par consé-

\* Le rayon étant  $= 1$ . L'arc de  $1^\circ = 0,01745$  (*Ibid.* Deuxième Partie, Art. 293.), par conséquent étant  $= 10^\circ$ , on a  $\zeta = 0,1745$ .

Quant aux abscisses,  $\log \frac{1}{\cos \zeta} = \log 1 - \log \cos \zeta = 0 - \log \cos \zeta = -\log \cos \zeta$ . Or,  $\zeta$  étant de  $10^\circ$ ,  $\log \cos \zeta = 9,99335$ , pour un rayon de 10000000000 de parties: mais le rayon étant  $= 1$ , il faudroit diviser le cosinus naturel par 10000000000; ainsi il faut retrancher 10,00000 de son logarithme, pour avoir celui qui répond au rayon  $= 1$ , ce qui donnera  $9,99335 - 10,00000 = -0,00665$  pour le logarithme de  $\cos \zeta$ , pris dans les tables ordinaires. Multipliant donc ce logarithme par 2,3025 &c. (*ib.* Quatrième Partie, Art. 113), on aura  $-0,0153$  pour le logarithme hyperbolique de  $\cos \zeta$ , ou 0,0153 pour la valeur de  $-\log \cos \zeta = \log \frac{1}{\cos \zeta}$ .

\*\* En Espagnol, en *fu Tirantez*.

\*\*\* Car  $1 : \cos \frac{1}{2} \varphi :: 2 \sin \frac{1}{2} \varphi : \sin \varphi$ ; ou  $1 : 2 \cos \frac{1}{2} \varphi :: \sin \frac{1}{2} \varphi : \sin \varphi$  (*Cours de Mathématiques de M. Bezout, Seconde Partie, Art. 283.*). Donc  $2 \cos \frac{1}{2} \varphi = \frac{\sin \varphi}{\sin \frac{1}{2} \varphi}$ .

quent la force qui agit sur la Voile dans la direction  $LO$ , sera =  

$$\frac{\frac{1}{2} mau y. 2 \sin \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)}.$$

(264.) Supposons maintenant l'ordonnée  $BR = Y$ , on aura, par les équations de l'Art. 261,  $y = Qz = Q \text{Arc}(90^\circ - \pi)$ , &  $Y = Q \text{Arc}(90^\circ - \Pi)$ ; donc  $y : Y :: \text{Arc}(90^\circ - \pi) : \text{Arc}(90^\circ - \Pi)$ ; ce qui donne  $Y = \frac{y \cdot \text{Arc}(90^\circ - \Pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)}$ . En outre, si nous nommons  $h$  la corde  $KA$ , &  $\alpha$  l'angle qu'elle forme avec la direction du vent, nous aurons  $y - Y = h \sin \alpha$ , ou  $Y = y - h \sin \alpha$ : donc  $\frac{y \cdot \text{Arc}(90^\circ - \Pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)} = y - h \sin \alpha$ ; d'où l'on tire  $y = \frac{h \sin \alpha \cdot \text{Arc}(90^\circ - \pi)}{\text{Arc}(\Pi - \pi)}$ . Cette valeur étant substituée dans l'expression de la force qui, agissant sur la Voile  $KA$  dans la direction  $LO$ , lui donne la courbure  $KA$ , elle la changera en celle-ci, . . . . .  

$$\frac{\frac{1}{2} mau h \sin \alpha. 2 \sin \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}{\text{Arc}(\Pi - \pi)} = \frac{\frac{1}{2} mau h \sin \alpha. \sin \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}{\text{Arc} \frac{1}{2} (\Pi - \pi)}.$$

(265.) La force de la Voile dépend non seulement de l'angle  $\alpha$  que forme le vent avec la vergue, mais encore de la différence entre les angles  $\Pi$  &  $\pi$ , ou de sa courbure, dont dépendent ces angles: de sorte que plus la voile prendra de courbure, plus sa force diminuera; ou, comme la courbure dépend de la largeur de la Voile, de la violence du vent, de la tension & de la qualité de la toile dont elle est faite, il s'ensuit que plus la Voile aura de largeur, plus le vent sera impétueux, moins la Voile sera tendue, & plus la toile sera déliée & flexible, moins à proportion la force qu'elle produira sera grande.

(266.) Pour trouver, par la formule, le cas où la Voile est plane, il n'y a qu'à supposer qu'on ait sensiblement  $\Pi = \pi$ , auquel cas la force de la Voile sera par conséquent aussi grande qu'elle puisse être. La quantité de Voile comprise entre les deux extrémités  $A$  &  $K$ , sera, dans cette supposition, infiniment petite, & dégénérera dans une ligne droite, ou dans un seul plan. La formule ou l'expression de la force, se réduira, d'après cela, à . . . . .  

$$\frac{\frac{1}{2} mau h \sin \alpha. \sin 0}{\text{Arc} 0}$$
; & comme la raison  $\frac{\sin 0}{\text{Arc} 0} = 1$ , la force que fait la Voile, supposée plane, devient =  $\frac{1}{2} mau h \sin \alpha$ , & sera, par conséquent, la plus grande qu'il est possible.

(267.) Au contraire, la moindre force que la Voile puisse produire, a lieu dans le cas où la courbure seroit la plus grande qu'il est possible, ou lorsque la différence  $\Pi - \pi$  a la plus grande valeur, ce qui arrive lorsque  $\Pi = 180^\circ$ , &  $\pi = 0$ . La formule se réduit, dans ce cas, à  $\frac{\frac{1}{2} mau h \sin \alpha. \sin 90^\circ}{\text{Arc} 90^\circ}$ : de sorte que la plus

grande force que puisse produire la Voile, est à la plus petite, comme l'arc de  $90^\circ$  est au rayon. En général, la force de la Voile supposée plane, est à celle qu'elle a réellement lorsqu'elle a de la courbure, comme  $Arc \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$  est à  $\sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$ .

(268.) L'angle que forme la direction  $LO$  avec celle du vent, est  $= LOE + EAN = 180^\circ - 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi - \pi) + \pi^* = 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$ ; d'où l'on voit que la direction  $LO$  ne dépendroit aucunement de l'angle  $\alpha$ , si en altérant celui ci, on n'altéroit pas en même temps les angles  $\Pi$  &  $\pi$ ; mais on a vu, (261.) que  $x = Q \log. \frac{1}{\cos \zeta}^{**}$ , &  $y = Q\zeta$ , & si nous supposons  $RK = X$ , on aura  $X = Q \log. \frac{1}{\cos Z}$ , &  $Y = QZ$ ,  $Z$  exprimant l'angle

$OYN$ : donc  $\frac{y-Y}{x-X} = \text{tang. } \alpha^{***} = \frac{\zeta - Z}{\log. \cos Z - \log. \cos \zeta} = \dots \dots \dots$

$$\frac{\frac{Arc(\Pi - \pi)}{\log. \cos(90^\circ - \Pi) - \log. \cos(90^\circ - \pi)}}{Arc(\Pi - \pi)} = \frac{Arc(\Pi - \pi)}{\log. \sin \Pi - \log. \sin \pi}, \text{ \& } \sin \alpha = \dots \dots$$

$\left( \left( \log. \frac{\sin \Pi}{\sin \pi} \right)^2 + Arc(\Pi - \pi)^2 \right)^{\frac{1}{2}}^{****}$ ; d'où l'on voit que les angles  $\Pi$  &  $\pi$  dépendent de l'angle  $\alpha$ , & qu'à mesure que cet angle devient plus grand, la différence de ces angles  $\Pi$  &  $\pi$  le devient aussi: &, par conséquent, que la direction  $LO$  dépend aussi de l'angle  $\alpha$ , quoique cela ne soit pas indiqué par l'expression  $90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$  de l'angle que cette direction forme avec celle du vent.

(269.) L'équation  $\text{tang. } \alpha = \frac{Arc(\Pi - \pi)}{\log. \sin \Pi - \log. \sin \pi}$ , que nous venons de trouver, peut servir pour trouver les valeurs de  $\Pi$  &  $\pi$ , celle de  $\alpha$  étant donnée; mais comme ce problème est indéterminé, on trouvera une infinité de solutions correspondantes à une même valeur de  $\alpha$ , chacune de ces solutions résultant d'une vitesse différente du vent, qui oblige la Voile à prendre plus ou moins de courbure: car il est clair, qu'autant on mena de paralleles à

\* En effet,  $LOE = 180^\circ - LOM = 180^\circ - \frac{1}{2}\varphi = 180^\circ - 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$ , Article 263.

\*\* On trouve encore ici la faute que nous avons fait remarquer dans seconde Note de l'Article 261; mais elle n'a aucune influence sur la valeur de  $\sin \alpha$ . Nous avons corrigé ce passage.

\*\*\* Car  $x - X = KP$ , &  $y - Y = AP$ : or,  $KP : AP :: 1 : \text{tang } KAP = \text{tang } \alpha = \frac{y - Y}{x - X}$ .

\*\*\*\* Cela est évident, puisque  $AK : 1 :: AP : \sin AKP = \sin \alpha = \frac{AP}{AK}$ . Mais  $AK = (KP^2 + AP^2)^{\frac{1}{2}} = ((x - X)^2 + (y - Y)^2)^{\frac{1}{2}}$ ; & nous venons de voir que  $x - X = \log. \sin \Pi - \log. \sin \pi = \log. \frac{\sin \Pi}{\sin \pi}$ ; pareillement que  $y - Y = \zeta - Z = Arc(\Pi - \pi)$ : c'est en substituant ces valeurs en place de leurs correspondantes, qu'on trouvera l'expression même de l'Auteur.

*AK*, qui se termineront à la courbe comme *BX*, autant on aura d'autres cas, dans lesquels  $\alpha$  conservant la même valeur,  $\Pi$  &  $\pi$  en auront une différente, & répondront à des parties de la Voile d'une courbure différente, laquelle courbure doit résulter de la plus ou moins grande vitesse du vent; de sorte que plus cette vitesse sera grande, plus aussi l'angle  $\Pi$  sera grand, & plus l'angle  $\pi$  sera petit, le premier augmentant dans une plus grande raison que celle dans laquelle le deuxième diminue.

(270.) Si de l'angle  $90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$  que forme le vent avec la direction *LO* (268.), on retranche l'angle  $\alpha$  que forme le vent avec la vergue, on aura l'angle *AVO*, que forme la vergue avec la direction *LO*,  $= 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$  \*; & l'angle *VOQ* que forme cette direction avec la perpendiculaire *OQ* à la vergue, & que nous appellerons  $\delta$ , sera  $= \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ , d'où il suit que l'angle *AVO* que forme la vergue avec la direction *LO*, sera aussi  $= 90^\circ + \delta$ .

(271.) Si l'on suppose maintenant que *TS* représente la quille du Vaisseau, & si nous appellons  $\beta$  l'angle *TSV* qu'elle forme avec la vergue, l'angle *STV* que forme la quille avec la direction *LO* sera  $= 90^\circ + \delta - \beta = 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha - \beta$ ; ou, parce que  $\alpha + \beta$  est égal à l'angle que forme le vent avec la quille, si nous supposons que cet angle soit  $= \gamma$ , celui que forme la quille avec la direction *LO*, sera  $= 90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \gamma$ .

(272.) La force que fait la voile dans la direction *LO*, est à la force qu'elle fait dans la direction de la quille, comme le rayon est au cosinus de l'angle *STV* que forme la quille avec la direction *LO*: donc la force que fait la voile suivant la quille, sera  $= \frac{\frac{1}{2}mauh \sin \alpha \cdot \sin \frac{1}{2}(\Pi + \pi) \sin(\beta - \delta)}{\text{Arc } \frac{1}{2}(\Pi + \pi)}$  \*\*. Or, cette force est à celle qu'exerce la vergue latéralement, ou perpendiculairement à la quille, comme  $\sin(\beta - \delta)$  est à  $\cos(\beta - \delta)$ ; ainsi, cette force latérale sera  $= \dots$   

$$\frac{\frac{1}{2}mauh \sin \alpha \cdot \sin \frac{1}{2}(\Pi + \pi) \cos(\beta - \delta)}{\text{Arc } \frac{1}{2}(\Pi + \pi)}.$$

(273.) Enfin, il ne nous reste plus qu'à chercher le centre des forces de la Voile. Si elle étoit plane, & de la forme d'un parallélogramme rectangle, il n'y a pas de doute que ce centre ne fût au milieu de la voile, ou au milieu de la corde *KA*. Ce seroit

\* Car l'angle  $90^\circ + \frac{1}{2}(\Pi + \pi)$ , que forme le vent avec la direction *LO*,  $= LOE + EAN$ , (268.). Retranchant de cet angle celui *AKP*  $= KAN$  que forme la vergue avec le vent, on aura pour reste  $LOE + EAN - KAN = LOE - VAO$ . Or,  $LOE = AVO + VAO$ ; donc  $LOE - VAO = AVO + VAO - VAO = AVO$ .

\*\* En effet,  $\cos STV = \cos(90^\circ + \delta - \beta) = \sin(90^\circ - (90^\circ + \delta - \beta)) = \sin(\beta - \delta)$



la même chose, quoique la voile fût courbe, si sa courbure étoit égale de part & d'autre de ce centre; mais il n'en est pas ainsi, puisque les courbures sont plus considérables sous le vent. En effet, la direction de la résultante est  $LO$ , &  $O$  est un point où une puissance étant appliquée, feroit le même effet que les deux puissances égales, placées aux extrémités  $K$  &  $A$ . Ce feroit la même chose, si cette puissance étoit placée dans quelque autre point de la direction  $LO$ . Ainsi, supposant que  $S$  est le milieu de la corde  $KA$ , l'action de la Voile, supposée plane, s'exercera dans le point  $S$ ; mais étant supposée courbe, &  $ST$  représentant la quille du Vaisseau, le point  $T$ , intersection de cette ligne avec la direction  $LO$ , sera le point sur lequel la Voile courbe exercera son action: de sorte que, pour le calcul & pour l'effet, ce sera la même chose que si, la voile étant supposée plane, le mât, ou le milieu de la vergue étoit en  $T$ , ou qu'on eût porté le mât vers la poupe de la quantité  $ST$ . La valeur de cette quantité peut se trouver par le calcul trigonométrique. Pour cela, on remarquera que l'angle  $KOA$  étant  $= 180^\circ - (\Pi - \pi)$ , &  $KAO = \alpha - \pi$ , on aura  $KO = \frac{h \sin(\alpha - \pi)}{\sin(\Pi - \pi)}$ . Pareillement l'angle  $KOL$  étant  $= 90^\circ - \frac{1}{2}(\Pi - \pi)$ , &  $KVO = 90^\circ - \delta$ , on aura  $KV = \frac{h \sin(\alpha - \pi) \cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\sin(\Pi - \pi) \cos \delta}$ , &  $SV = \frac{1}{2}h - \frac{h \sin(\alpha - \pi) \cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\sin(\Pi - \pi) \cos \delta}$ . Enfin l'angle  $TVS$  étant  $= 90^\circ - \delta$ , &  $STV = 90^\circ + \delta - \beta$ , on aura  $ST = \frac{\frac{1}{2}h \cos \delta}{\cos(\beta - \delta)} - \frac{h \sin(\alpha - \pi) \cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\sin(\Pi - \pi) \cos(\beta - \delta)} = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(\beta - \delta)} \left( \cos \delta - \frac{\sin(\alpha - \pi)}{\sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)} \right)^*$ .

(274.) Ayant posé les principes théoriques de l'action de la Voile, nous devons maintenant chercher les angles qui ont lieu, & qu'on observe dans la Marine, afin d'appliquer ces principes à la pratique, d'une manière convenable. Lorsqu'on navigue vent en poupe, on sait déjà que  $\alpha = 90^\circ$ : on aura, par conséquent (269.),  $\tan \alpha = \frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \sin \Pi - \log \sin \pi} = \infty$ ; ce qui donne  $\sin \Pi = \sin \pi$ , ou  $\Pi = 180^\circ - \pi$ . Ces valeurs étant substituées dans celle de  $\delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ , (270.), il en résulte  $\delta = 90^\circ - 90^\circ = 0$ ; ce qui indique que la Voile agit dans une direction perpendiculaire à la vergue, ce qui est d'ailleurs bien évident. Substituant de même les valeurs trouvées, & celles de  $\beta = 90^\circ$  dans l'expression de la force que fait la Voile suivant la quille, cette expression deviendra  $= \frac{\frac{1}{2} m a u h \sin(90^\circ - \pi)}{\text{Arc}(90^\circ - \pi)}$ : de sorte qu'à mesure que  $\pi$  diminue, ou que la Voile prend une plus grande courbure, la force qu'elle produit devient moindre. L'action qu'elle exerce laté-

\* Car  $\cos \frac{1}{2}(\Pi - \pi) = \frac{\sin(\Pi - \pi)}{2 \sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}$ , (Note de l'Article 263.).

ralement devient zéro, à cause de  $\cos \beta = 0$ ; & la valeur de  $ST$  n'est pas déterminée, parce qu'en substituant les valeurs trouvées dans l'expression de  $ST$ , on a  $ST = \frac{\frac{1}{2}h}{0} (1 - 1)$ .

(275.) Lorsqu'on navigue à la bouline, il est fort difficile d'avoir avec une exactitude suffisante la valeur de l'angle  $\alpha$ , de même que celle de l'angle  $\beta$ , par des mesures prises à bord du Vaisseau; en conséquence, pour obtenir ces angles avec quelque précision, j'ai eu recours à un Modèle très-parfaitement gréé: par ce moyen, j'ai trouvé qu'en se servant de *droffes*\*, & en les larguant, & forçant les vergues contre les *haubans* & l'*étai*, j'ai trouvé, dis-je, qu'on peut *brasser les basses Voiles*, jusqu'à ce que leurs vergues forment avec la quille un angle de  $35^\circ$ ; qu'en les brassant d'une manière régulière, sans rien forcer, elles en forment un de  $40^\circ$ , lequel peut augmenter jusqu'à  $42^\circ \frac{1}{4}$ . Or, comme on sait que dans ce cas l'angle que forme le vent avec la quille est régulièrement de  $67^\circ \frac{1}{4}$ ; il s'ensuit que l'angle  $\alpha$  est de  $25^\circ$ . C'est donc précisément cet angle que, dans la pratique, les vergues forment avec le vent, lorsque le Vaisseau va à la bouline, & que les voiles sont bien orientées: de cette façon, on aura  $\gamma = 60^\circ$ , en faisant usage de *droffes*; mais en brassant les Voiles sans elles,  $\gamma = 65^\circ$ , & en brassant à l'ordinaire  $\gamma = 67^\circ \frac{1}{4}$ , l'angle  $\alpha$  demeurant toujours constant, &  $= 25^\circ$ . Pour l'usage de notre exemple, nous pouvons prendre un milieu, & faire  $\gamma = 65^\circ$ ,  $\alpha = 25^\circ$ , & par conséquent  $\beta = 40^\circ$ . On remarquera cependant, que dans les vents forts les basses vergues, ainsi que tout l'*appareil*, peuvent se brasser davantage, à cause que les *haubans* de sous le vent sont alors très-lâches; car dans les vents médiocres, leur roideur s'oppose à ce qu'on puisse brasser les vergues au-delà d'un certain point. Les Voiles latines des Galeres, des Chebecs, &c., sont susceptibles d'être brassées beaucoup davantage.

(276.) Selon ce qu'on vient d'établir, on aura, pour les Vaisseaux allant à la bouline,  $\tan \alpha = 0,4663077 = \dots\dots\dots$   
 $\frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \sin \Pi - \log \sin \pi}$ : mais cette équation ne peut donner la valeur de  $\Pi$  &  $\pi$  dans le cas extrême de  $\Pi = \pi$ , c'est-à-dire, dans le cas où le vent est infiniment petit, & la Voile plane, parce qu'il en résulte  $0,4663077 = \frac{0}{0}$ . Pour trouver ces angles, nous pouvons avoir re-

---

\* Les *droffes* sont maintenant fort en usage pour les basses vergues. On les a substitués avec raison aux *racages* ordinaires, il en résulte de grandes commodités & de grands avantages pour brasser les Voiles sous un angle fort aigu, comme il convient souvent de le faire lorsqu'on navigue à la bouline.

cours à l'équation  $\delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ , parce que la Voile étant supposée plane, on a  $\delta = 0$ , ce qui donne  $\frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha = \Pi - \alpha = 0$ , &  $\Pi = \pi = \alpha = 25^\circ$ . Cette quantité exprime donc la moindre valeur que puisse avoir  $\Pi$  en naviguant à la bouline, & en même temps la plus grande que puisse avoir  $\pi$ . A mesure que le vent augmentera, la valeur de  $\Pi$  augmentera, & celle de  $\pi$  diminuera; mais toujours de manière que  $\alpha$  demeure toujours constant, &  $= 25^\circ$ , &  $\text{tang } \alpha = 0,4663077 = \frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \sin \Pi - \log \sin \pi}$ . Si nous supposons maintenant qu'avec un vent propre à porter toutes les Voiles, on ait  $\Pi = 60^\circ$ , on aura  $\pi = 6^\circ 40' \frac{1}{2}$ : & si avec un vent frais  $\Pi$  augmente jusqu'à être  $= 90^\circ$ , on trouvera  $\pi = 2^\circ 7' \frac{1}{2}$  \*. Ces valeurs étant substituées dans l'équation  $\delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ , on aura, pour le premier cas,  $\delta = \frac{1}{2}(60^\circ + 6^\circ 40' \frac{1}{2}) - 25^\circ = 8^\circ 20' \frac{1}{2}$ , & pour le second,  $\delta = \frac{1}{2}(90^\circ + 2^\circ 7' \frac{1}{2}) - 25^\circ = 21^\circ 3' \frac{1}{2}$ : d'où l'on voit déjà combien, par l'augmentation seule du vent, la dérive du Vaisseau doit augmenter, sans compter même l'effet de la mer; puisque d'un cas à l'autre il y a  $12^\circ 43' \frac{1}{2}$  de différence, qui est la quantité dont la direction du vent frais tombe plus sous le vent que celle de l'autre. Substituant maintenant toutes les valeurs trouvées, & celle de  $\beta = 40^\circ$ , dans l'expression de la force

---

\* Si de l'équation  $0,4663077 = \frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \sin \Pi - \log \sin \pi}$ , on vouloit tirer directement la valeur de  $\pi$  qui répond à chaque valeur de  $\Pi$ , on se jetteroit dans des calculs fort compliqués, & dont nous ne pourrions indiquer l'esprit, sans rappeler des principes dont le détail n'est pas de notre objet. Les équations de cette espèce se présentant rarement, elles n'ont encore été traitées que fort peu par les Analystes. On se contentera donc d'une méthode indirecte, & on procédera en cette manière. On fera d'abord  $\pi$  d'un certain nombre de degrés à peu près tel qu'on présumera qu'il devra être; & on fera pour cette valeur supposée les opérations que l'équation indique, ce qui donnera une valeur de  $\text{tang } \alpha$ . Si cette valeur se trouve  $= 0,4663077$ , on aura rencontré la vraie valeur de  $\pi$ ; mais si elle est plus ou moins grande, ce qui arrivera presque toujours, on substituera une autre valeur de  $\pi$ , plus ou moins grande que la première d'un degré, & on continuera de faire cette substitution de degré en degré, jusqu'à ce qu'on obtienne deux résultats consécutifs, l'un plus grand, & l'autre moindre que  $0,4663077$ . On fera ensuite cette proportion, la différence des deux résultats entre lesquels se trouve  $0,4663077$ , est à la différence entre ce nombre, & le résultat qu'a fourni le plus petit des deux nombres de degrés supposés pour  $\pi$ , comme 60 minutes est au nombre des minutes qu'on doit ajouter à ce nombre de degrés; ce qui donnera la valeur de  $\pi$  avec une approximation suffisante. Au reste, si on vouloit une plus grande précision, on seroit maître de l'obtenir en se servant de la première approximation, & en procédant de la même manière. On remarquera que  $\log \sin \Pi - \log \sin \pi$ , est le logarithme hyperbolique de  $\frac{\sin \Pi}{\sin \pi}$ ; ainsi, en se servant des logarithmes tabulaires, il faut multiplier  $\log \sin \Pi - \log \sin \pi$  par  $2,30258509$ , (*Cours de Mathématiques* de M. Bezout, Quatrième Partie, Article 113.) pour transformer cette différence en logarithme hyperbolique. Il est bien essentiel qu'on ait des tables des logarithmes hyperboliques, tant pour les nombres naturels que pour les sinus & tangentes du quart de cercle. Cet immense travail vient d'être annoncé aux Géomètres par D. de V\*\*. Religieux Bénédictin de la Congrégation de Saint Maur.

que fait la Voile dans le sens de la quille (172.); cette force deviendra , pour le premier cas ,  $= \frac{1}{20} mauh \sin 25^\circ \sin(26^\circ 39' \frac{1}{2}) \sin(31^\circ 39' \frac{1}{2})$

$$= \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{2138}{10000}; \text{ \& pour le second, la même force sera } = \dots$$

$$\frac{1}{20} mauh \sin 25^\circ \sin(43^\circ 56' \frac{1}{2}) \sin(18^\circ 56' \frac{1}{2}) = \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{1241}{10000}; \text{ de sorte que cette}$$

dernière force n'est pas à proportion les  $\frac{1}{4}$  de la première : mais cependant elle doit augmenter, à cause de la plus grande valeur de  $u$ . Substituant pareillement les mêmes valeurs dans l'expression de la force latérale que produit la Voile , cette force sera , pour le premier cas ,  $= \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{3468}{10000}$  ; & pour le second  $= \frac{1}{20} mauh \cdot \frac{435}{10000}$  ; d'où l'on voit que la force latérale augmentant dans ce second cas , la dérive doit aussi augmenter. Enfin , les valeurs de  $\alpha$  ,  $\delta$  ,  $\Pi$  ,  $\pi$  &  $\beta$  étant substituées dans celles de  $ST = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(\beta-\delta)} (\cos \delta - \frac{\sin(\alpha-\pi)}{\sin \frac{1}{2}(\Pi-\pi)})$  , on aura , pour

$$\text{le premier cas, } ST = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(31^\circ 39' \frac{1}{2})} (\cos 8^\circ 20' \frac{1}{2}) - \frac{\sin(18^\circ 19' \frac{1}{2})}{\sin(26^\circ 29' \frac{1}{2})} = \frac{173}{1000} \cdot h,$$

$$\text{\& pour le second, } ST = \frac{\frac{1}{2}h}{\cos(18^\circ 56' \frac{1}{2})} (\cos 21^\circ 3' \frac{1}{2}) - \frac{\sin(22^\circ 52' \frac{1}{2})}{\sin(43^\circ 56' \frac{1}{2})} = \frac{217}{1000} \cdot h.$$

(277.) Lorsque l'angle  $\gamma$  est donné , on peut déduire , avec une approximation suffisante , les angles  $\alpha$  &  $\beta$  , que les Marins font former aux vergues , en naviguant vent large , en divisant proportionnellement le mouvement circulaire de la vergue , & celui du vent , en cette manière. En allant à la bouline , le vent forme avec la quille un angle de  $65^\circ$  ; & en allant vent en poupe , cet angle est de  $180^\circ$  : ainsi , le mouvement circulaire du vent d'une situation à l'autre , est de  $180^\circ - 65^\circ = 115^\circ$ . En allant à la bouline , la vergue forme avec la quille un angle de  $40^\circ$  ; & en allant vent en poupe , cet angle est de  $90^\circ$  : donc le mouvement circulaire de la vergue est de  $90^\circ - 40^\circ = 50^\circ$ . Ainsi , le mouvement circulaire du vent est au mouvement circulaire de la vergue , comme 115 est à 50 , ou , comme 23 est à 10. Cela posé ,  $\gamma$  désignant l'angle que forme le vent avec la quille dans un cas quelconque , &  $\beta$  celui formé dans le même cas par la vergue & la quille , nous aurons , pour la proportion qu'on demande entre ces mouvements ,  $23 : 10 :: \gamma - 65^\circ : \beta - 40^\circ$  ; ce qui donne  $\beta = \frac{10}{23} (\gamma + 27^\circ)$  ; valeur de l'angle que doit former la vergue avec la quille , la valeur de  $\gamma$  étant donnée , c'est-à-dire , de l'angle que forme la quille avec le vent ; & comme on a  $\gamma = \alpha + \beta$  , cette valeur étant substituée dans l'équation , donnera  $\alpha = \frac{1}{10} (13\beta - 270^\circ)$ .

(278.) Dans le cas extrême où la vitesse du vent est infiniment

petite; c'est-à-dire, où la voile est plane, nous avons dit (276.) que  $\delta = \frac{1}{4}(\pi + \Pi) - \alpha = 0$ , &  $\Pi = \pi$ ; ce qui donne  $\alpha = \Pi = \pi = \frac{1}{10}(13\beta - 270^\circ)$ ; ainsi, en substituant la valeur de  $\beta = \frac{10}{23}(\gamma + 27^\circ)$ , on a  $\alpha = \Pi = \pi = \frac{1}{23}(\gamma + 270^\circ)$ ; c'est la moindre valeur de  $\Pi$ , & la plus grande de  $\pi$ . A mesure que le vent augmentera,  $\Pi$  augmentera, &  $\pi$  diminuera, les valeurs de ces angles conservant entre elles une relation telle que  $\tan \alpha = \frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\log \frac{\sin \Pi}{\sin \pi}}$ , ou  $\sin \alpha = \dots\dots\dots$

$$\frac{\text{Arc}(\Pi - \pi)}{\left( \left( \log \frac{\sin \Pi}{\sin \pi} \right)^2 + \text{Arc}(\Pi - \pi)^2 \right)^{\frac{1}{2}}}, (268. \text{ Note.})$$

Examinons maintenant le cas dans lequel  $\gamma = 134^\circ$ , ou dans lequel le vent fait avec la quille, vers la poupe, un angle de  $46^\circ$ , on aura, dans ce cas,  $\alpha = 64^\circ$ , &  $\beta = 70^\circ$ . Supposons qu'avec un vent tel qu'on puisse faire servir toutes les Voiles, on ait  $\Pi = 90^\circ$ , on trouvera  $\pi = 41^\circ 14'$ ; & si avec un vent fort nous supposons  $\Pi = 110^\circ$ , on trouvera  $\pi = 27^\circ 20' \frac{1}{2}$ . Dans le premier cas  $\delta$  sera  $= 1^\circ 37'$ ; & dans le second  $\delta = 4^\circ 40' \frac{1}{2}$ . La force que fait la Voile suivant la direction de la quille, sera, dans le premier cas,  $= \frac{1}{10} \text{mauh.} \frac{8116}{10000}$ , & dans le second  $= \frac{1}{10} \text{mauh.} \frac{748}{10000}$ . Enfin la valeur de  $ST$  sera, dans le premier cas,  $= \frac{844}{10000} \cdot h$ , & dans le second  $= \frac{475}{10000} \cdot h$ .

On peut de la même manière résoudre tous les autres cas du vent large, ou construire des Tables dans lesquelles on trouveroit au premier coup d'œil, la solution de tous les cas qui peuvent se présenter.

(279.) Si au lieu de brasser, ou d'orienter les Voiles avec la régularité qu'on vient de dire, on les brassoit davantage au vent, les quantités trouvées varieroient: si au lieu d'avoir  $\alpha = 64^\circ$ , &  $\beta = 70^\circ$ , ayant  $\gamma = 134^\circ$ , on avoit  $\alpha = 54^\circ$ , &  $\beta = 80^\circ$ , & qu'avec un vent frais on eût  $\Pi = 110^\circ$ , on trouveroit  $\pi = 20^\circ 51'$ ;  $\delta = 6^\circ 25' \frac{1}{2}$ ; la force de la Voile dans le sens de la quille, seroit  $= \frac{1}{10} \text{mauh.} \frac{7157}{10000}$ , &  $ST = \frac{3846}{10000} \cdot h$ : d'où l'on voit que, par cette seule altération, la force de la Voile est moindre, & que la valeur de  $ST$  devient plus grande.

(280.) Maintenant pour que, d'après ce que nous venons d'établir, nous puissions calculer effectivement la force que produi-



sent les Voiles, il est nécessaire que nous cherchions les valeurs de  $a$  & de  $h$ , qui sont la hauteur & la largeur des Voiles, ou, ce qui revient au même, la valeur de leur produit  $ah$ , lequel exprime leur aire, ou le nombre de pieds quarrés contenus dans leur surface. Pour le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, ces valeurs sont comme il suit :

TABLE de la surface de routes les Voiles.			
Noms des Voiles.	Châte.	Largeur moyenne.	Surface
Grande Voile. . . . .	44	80	3520
Grand hunier. . . . .	56	65	3640
Grand hunier avec un ris pris.	48	$67\frac{1}{8}$	3222
avec deux ris. . . . .	40	$69\frac{1}{4}$	2768
avec trois ris. . . . .	32	$71\frac{1}{2}$	2280
Misaine. . . . .	39	$66\frac{2}{3}$	2610
Petit hunier. . . . .	52	55	2860
Petit hunier avec un ris pris.	$44\frac{4}{7}$	$56\frac{1}{4}$	2525
avec deux ris. . . . .	$37\frac{1}{2}$	$58\frac{1}{4}$	2167
avec trois ris. . . . .	$29\frac{1}{2}$	60	1783
Artimon. . . . .			1300
Perroquet de fougue. . . . .			1720
Grand perroquet. . . . .			1500
Petit perroquet. . . . .			1130
Civadiere. . . . .			1250
Foc . . . . .			1060
Faux foc, ou contre foc. . . . .			410
Bonneste de grand hunier. . . . .			1100
Bonneste de petit hunier. . . . .			860
Bonneste basse. . . . .			1500
Grande Voile d'étai, Voile d'étai de hune, contre Voile d'étai, ou Voile d'étai volante. . . . .			700
Voile d'Etai d'artimon, de perroquet de fougue, & de grand perroquet. . . . .			400

Quel que soit le nombre des Voiles; ou des surfaces qu'on expose à l'action du vent, nous pourrons l'exprimer par  $A^2$ : & la force qu'elles exerceront sera, par ce qu'on a dit (264.), = . . .

$\frac{\frac{1}{10} mA^2 u \sin \alpha \sin \frac{1}{2} (\Pi - \alpha)}{\text{Arc } \frac{1}{2} (\Pi - \alpha)}$ , ou en supposant  $\frac{\sin \frac{1}{2} (\Pi - \alpha)}{\text{Arc } \frac{1}{2} (\Pi - \alpha)} = G$ , cette force sera  $= \frac{1}{10} mA^2 Gu \sin \alpha$ ,  $m$  exprimant la densité de l'eau, &  $\alpha$  l'angle que forme la direction du vent avec la vergue. Mais on a vu (266.), que  $\frac{1}{10} mA^2 u \sin \alpha$  exprime la force que fait la Voile, en la

supposant plane : ainsi , toutes les fois que  $G$  sera à peu près  $= 1$  ; comme il arrive lorsqu'il y a peu de vent , & principalement lorsqu'on va vent large , on pourra supposer la Voile plane pour ce qui concerne l'évaluation de sa force , & prendre pour l'expression de cette force , la quantité  $\frac{1}{2} mA^2 u \sin \alpha$ .

(281.) Nous avons besoin pareillement , pour la continuation de nos calculs , de trouver les moments verticaux avec lesquels agissent ces voiles : or ces moments ne sont autre chose que le produit des forces que nous venons de trouver par les distances verticales de l'axe horizontal qui passe par le centre de gravité du Vaisseau , & sur lequel il tourne , aux centres où se réunissent les forces de chaque Voile. Pour connoître ces moments , il est clair que nous n'avons plus qu'à trouver les hauteurs verticales des centres des forces de chaque Voile ; & ces hauteurs seront connues , dès qu'on connoîtra le centre de leur surface , & sa situation en hauteur à l'égard de la coque du Vaisseau : ainsi , le calcul est tout-à-fait simple. Après avoir fait les opérations pour le Vaisseau de 60 canons , on a trouvé les résultats suivants.

TABLE de la hauteur du centre des forces de chaque Voile.	
Noms des Voiles.	Hauteur.
Le centre de la grande Voile. . . . .	42 P.
De la misaine. . . . .	41
Du grand hunier tout déferlé. . . . .	91
avec un ris pris. . . . .	87 $\frac{1}{2}$
avec deux ris. . . . .	84 $\frac{1}{2}$
avec trois ris. . . . .	80 $\frac{1}{2}$
Du petit hunier tout déferlé. . . . .	84
avec un ris. . . . .	80 $\frac{1}{2}$
avec deux ris. . . . .	77 $\frac{1}{2}$
avec trois ris. . . . .	74
De l'artimon. . . . .	47
Du perroquet de fougue. . . . .	75
Du foc à l'extrémité du bout-dehors . . . . .	73
Du faux foc, . . . . .	58
Du grand perroquet. . . . .	133
Du petit perroquet. . . . .	123
De la grande Voile d'étai , & de celle d'artimon.	33
De la civadiere. . . . .	23
De la Voile d'étai de hune. . . . .	75
De la contre Voile d'étai . . . . .	92
De la Voile d'étai de perroquet de fougue. . . . .	73
De la Voile d'étai de grand perroquet. . . . .	122

Si on multiplie maintenant la hauteur des centres de chacune de ces Voiles, par la force  $\frac{1}{2}mA^2Gu \sin a$ , qui lui correspond,  $A^2$  exprimant la surface de la Voile dont on cherche le moment, le produit en exprimera la valeur; ou en nommant  $n$  cette hauteur, le moment cherché sera  $= \frac{1}{2}mnA^2Gu \sin a$ . On trouve dans la Table suivante les produits des élévations des centres, multipliées par les surfaces.

T A B L E des surfaces de chaque Voile, multipliées par l'élévation de leur centre.

Noms des Voiles.	Surfaces.	Élévations.	Produits $= nA^2$ .
De la grande Voile. . . . .	3520	42	147840
De la misaine. . . . .	2610	41	107010
Du grand hunier. . . . .	3640	91	331240
avec un ris. . . . .	3222	87 $\frac{1}{2}$	282340
avec deux ris. . . . .	2768	84 $\frac{1}{6}$	232854
avec trois ris. . . . .	2280	80 $\frac{1}{3}$	183566
Du petit hunier. . . . .	2860	84	240240
avec un ris. . . . .	2525	80 $\frac{4}{5}$	203964
avec deux ris. . . . .	2167	77 $\frac{1}{2}$	167857
avec trois ris. . . . .	1783	74	131980
De l'artimon. . . . .	1300	47	61100
Du perroquet de fougue. . . .	1720	75	129000
Du foc. . . . .	1060	73	77380
Du faux foc. . . . .	410	58	23780
Du grand perroquet. . . . .	1500	133	199500
Du petit perroquet. . . . .	1130	123	138990
De la grande Voile d'étai. . .	700	33	23100
De la Voile d'étai d'artimon. .	400	33	19800
De la civadiere. . . . .	1250	23	28750
De la Voile d'étai de hune. . .	700	75	52500
De la contre Voile d'étai . .	700	92	64400
De la Voile d'étai de perroquet	400	73	29200
de fougue. . . . .			
De la Voile d'étai de grand per-	400	122	48800
roquet. . . . .			

Somme des produits pour toute la Voilure . . . . 1722630

Multipliant maintenant un nombre quelconque de ces produits par  $\frac{1}{2}muG \sin a$ , on aura le moment des Voiles qui leur correspondent.  
(282.) Si on divise la somme des moments d'un nombre quel-

conque de Voiles par la somme de leurs forces, le quotient exprimera l'élévation du centre des forces de toutes ces Voiles au-dessus de l'horizontale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau. De cette sorte, si  $\frac{1}{2} mn A^2 G \sin \alpha$  représente cette somme des moments,  $n$  sera l'élévation du centre de toutes ces forces, ou de toutes ces Voiles : ainsi,  $\frac{1}{2} mu G \sin \alpha . 1722630$  étant l'expression du moment de toutes les Voiles qui servent en allant à la bouline, &  $\frac{1}{2} mu G \sin \alpha . 24400$ , la somme de leurs forces, l'élévation du centre des Voiles au-dessus de l'horizontale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau, sera  $n = \frac{1722630}{24400} = 70$  pieds  $\frac{1}{2}$ ; c'est-à-dire que, dans quelque cas que ce soit, l'élévation dont il est question sera le quotient qui résulte de la division de la somme des produits exprimés dans la Table précédente, par la somme des surfaces. Ainsi en naviguant seulement avec la grande Voile, la misaine, les huniers avec un ris pris, le perroquet de fougue, & le faux foc, la somme des produits est  $= 893928$ , & celle des surfaces  $= 14107$  : par conséquent, le centre de ces Voiles sera élevé de 63 pieds  $\frac{1}{2}$ . Les produits pour les deux basses Voiles seules  $= 254850$ , & leur surface  $= 6130$  : donc l'élévation du centre de leurs forces sera de 41 pieds  $\frac{1}{2}$ ; il en est de même des autres Voiles.

(283.) Dans les Vaisseaux qui portent des appareils proportionnels aux dimensions linéaires de leurs carenes, ou de leurs largeurs, comme les Marins le pratiquent pour l'ordinaire; les surfaces des Voiles, sont comme les quarrés de ces dimensions, & les moments comme leurs cubes: si donc  $m$  représente la largeur du Vaisseau de 60 canons, &  $M$  celle d'un autre Vaisseau quelconque, le moment des Voiles du premier, sera au moment de celles du second, comme  $m^3$  est à  $M^3$ . Ainsi le moment de toutes les Voiles pour le Vaisseau de 70 canons, dont les dimensions linéaires sont à celles du Vaisseau de 60 canons, comme 8 est à 7, sera  $\frac{512}{343} . \frac{1}{2} mu G \sin \alpha . 1722630 = \frac{1}{2} mu G \sin \alpha . 2571390$  : il en sera de même des autres Vaisseaux & des autres Voiles.

(284.) De même que nous avons calculé le moment de l'élévation du centre des Voiles, relativement à l'action verticale; nous avons besoin de calculer le même moment, pour ce qui concerne l'action horizontale, qui est celle dont dépend le manège, ou le gouvernement du Vaisseau. Pour remplir cet objet, nous devons déterminer la situation des mâts, ou la distance dont le centre des forces de chaque Voile est éloigné de l'axe vertical qui passe par le centre de gravité du Vaisseau: car le produit de la force de chaque Voile par cette distance, sera l'expression de son moment, & la

somme de tous ces produits divisée par celle des forces, donnera la distance horisontale du centre commun de toutes ces forces à l'axe vertical qui passe par le centre de gravité du Vaisseau.

(285.) Les Constructeurs suivent, pour l'ordinaire, des regles qu'ils se sont faites pour l'emplacement, ou la situation des mâts, & ils les emploient indifféremment, quelle que soit la figure du Vaisseau, tandis qu'à cet égard le principal objet devoit être d'établir un équilibre parfait, comme on le verra dans son lieu. Les uns placent le grand mât de  $\frac{1}{2}$  de la longueur plus à la poupe que le milieu du Vaisseau, d'autres de  $\frac{1}{3}$  seulement. Les premiers placent le mât de misaine, distant de la proue, de  $\frac{1}{4}$  de la longueur, & les seconds seulement de  $\frac{1}{6}$ : le mât d'artimon, suivant les premiers, est distant de l'étambot des  $\frac{1}{2}$  de la longueur, & suivant des seconds des  $\frac{1}{3}$ . Le Vaisseau de 60 canons, qui nous a servi d'exemple, avoit ses mâts placés suivant la méthode des seconds: c'est-à-dire, que le grand mât étoit à la poupe du milieu du Vaisseau de 6 pieds  $\frac{2}{3}$ ; le mât de misaine étoit éloigné du même milieu de 60 pieds  $\frac{1}{3}$ ; & le mât d'artimon étoit à 49 pieds  $\frac{1}{3}$  à la poupe: mais, comme nous l'avons vu (140.), le milieu du Vaisseau étoit de  $\frac{1}{2}$  de pied à la poupe du centre de gravité: donc le grand mât étoit éloigné du centre de gravité de 7 pieds  $\frac{1}{3}$ ; le mât de misaine de 60 pieds  $\frac{2}{3}$ ; & le mât d'artimon de 49 pieds  $\frac{1}{3}$ . On voit, d'après cela, que le centre des forces horisontales de la grande Voile, du grand hunier, & du grand perroquet, peut être supposé à la distance de 7 pieds du centre de gravité, à cause que les deux dernieres Voiles sont de quelque chose plus avancées vers la proue que la premiere. Le centre des forces de la misaine, du petit hunier, & du petit perroquet, peut pareillement être supposé à la distance de 61 pieds; & celui du perroquet de fougue, à 50 pieds, parce que ce mât tombe un peu vers la poupe. L'artimon a son centre à 65 pieds. Le grand foc qui est amuré à l'extrémité du *bout dehors*, a son centre à 100 pieds; & le contre foc, ou faux foc, à 90 pieds. Maintenant si chacune de ces distances est multipliée par la force des Voiles, auxquelles elle correspond, on aura le moment horisontal de cette force: & la somme de tous ces moments étant divisée par la somme des forces, donnera la distance horisontale du centre commun des forces de toutes les Voiles, à la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau; ou, ce qui est la même chose, la somme des produits de chacune des distances, par les surfaces des Voiles correspondantes, étant divisée par la somme des surfaces, donnera la même distance horisontale.



Or, nous avons, pour le grand mât, le produit  $(3520 + 3640 + 1500) \cdot 7 = 60620$ ; pour le mât de misaine  $(1610 + 2860 + 1130) \cdot 61 = 402600$ ; pour le perroquet de fougue  $1720 \cdot 50 = 86000$ ; pour l'artimon,  $1300 \cdot 65 = 84500$ ; pour le foc,  $1060 \cdot 100 = 106000$ ; & pour le faux foc,  $410 \cdot 90 = 36900$ . Les produits pour le grand mât & pour le mât d'artimon, font ensemble 231120, & ceux pour le mât de misaine, le foc, & le faux foc, font 545500. Retranchant maintenant les premiers produits qui obligent le Vaisseau à venir au vent, des derniers qui l'obligent à arriver; il reste, pour les moments qui produisent cette dernière action, 314380, lesquels étant divisés par la somme 19750 des surfaces; il vient au quotient 16 pieds  $\frac{2}{3}$ , distance horizontale du centre commun des forces des Voiles dont nous venons de parler, à la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau. Comme la plus grande élévation qu'on donne à la poupe, équivaut à une surface qui agit de la même manière que les Voiles qui font venir le Vaisseau au vent: nous ne devons pas omettre de considérer son effet. La surface de la poupe peut être évaluée à 540 pieds, & son centre de force est éloigné de la verticale, qui passe par le centre de gravité du Vaisseau, de 50 pieds: partant, son moment est de 27000 pieds. En outre, il faut encore considérer que l'inclinaison du foc & du faux foc, à l'égard de l'horison, diminue beaucoup leur force. Selon ce qu'on a dit, (*Tome I, 654.*) la force est en raison directe, composée de l'aire verticale, & du sinus d'incidence; mais l'aire verticale diminue comme le même sinus; donc elle fera comme le carré de ce sinus. L'inclinaison du foc est à peu près de  $45^\circ$ : ainsi, le carré de son sinus fera  $= \frac{1}{2}$ , le rayon étant l'unité: par conséquent la diminution de la force est de la moitié; & il en est de même pour le moment qui se réduit à 53000: c'est le même que celui qui résulteroit, si l'aire de la Voile, au lieu d'être  $= 1060$ , étoit seulement de 530, c'est-à-dire, de la moitié de ce qu'elle est réellement. L'inclinaison du faux foc, à l'égard de la verticale, est moindre, elle va seulement à  $30^\circ$ ; par conséquent sa force diminue dans la raison de 4 à 3: son moment sera donc  $= 27675$ , & l'aire correspondante  $= 3074$ . Retranchant maintenant la diminution des moments des focs de la somme 545500 des moments que nous avons trouvés ci-dessus, & qui tendent à faire arriver le Vaisseau, ils se réduiront à 492275 pour ce qui concerne le même effet. On trouvera de la même manière que la somme des moments pour faire venir au vent est  $= 258120$ , en ajoutant aux 231120, que nous avons trouvés ci-dessus, ceux qui

procedent

procedent de l'aire de la poupe. Faisant ensuite une opération analogue pour ce qui concerne les surfaces, on en trouvera la somme  $= 19657\frac{1}{2}$ , & divisant par ce nombre la différence des moments  $492275 - 258120 = 234155$ , on trouvera à peu près 12 pieds pour le quotient; c'est la vraie distance horisontale du centre commun de toutes les forces, à la verticale qui passe par le centre de gravité de tout le Vaisseau.

(186.) On peut trouver de la même manière le centre commun des forces de quelque autre assemblage de Voiles que ce soit; mais on observera que, connoissant déjà les moments 234155, & les surfaces 19657 $\frac{1}{2}$  des Voiles ci-dessus, l'opération deviendra très-facile, lorsqu'il sera question d'en retrancher quelqu'unes. Supposons, par exemple, qu'on veuille supprimer les perroquets; le moment du grand perroquet agit pour faire venir au vent, & est  $= 1500.7 = 10500$ ; & celui qui correspond au petit perroquet agit pour faire arriver, & est  $= 1130.61 = 68930$ : ajoutant le premier de ces moments, & retranchant le second de la somme trouvée 234155, il restera 185715, qui, divisé par la somme des surfaces  $19657\frac{1}{2} - 1500 - 1130 = 17027\frac{1}{2}$ , donnera au quotient 10 pieds  $\frac{2}{11}$ , pour la distance horisontale du centre des forces, à la verticale qui passe par le centre de gravité du Vaisseau. Supposons encore qu'outre les perroquets, on supprime aussi le foc. Son moment est 53000, lequel étant retranché de 185715, il reste 132715; & ce reste étant divisé par l'aire  $17027\frac{1}{2} - 530 = 16497\frac{1}{2}$ ; on aura au quotient 8 pieds, à peu près; c'est la distance horisontale du centre des forces à la verticale du centre de gravité. Supposons maintenant qu'outre ces Voiles retranchées, on prenne ensuite un ris dans chaque hunier; le moment de la partie retranchée dans l'un, sera  $= 418.7 = 1926$ , & celui de la partie retranchée dans l'autre, sera  $= 335.61 = 20435$ : par conséquent, la distance horisontale sera alors  $= \frac{132715 - 20435 + 1926}{16497\frac{1}{2} - 418 - 335} = 7\frac{1}{2}$ . Enfin, si l'on cargue l'artimon, dont le moment est de 84500, & la surface de 1300; la distance horisontale du centre des forces, à la verticale qui passe par le centre de gravité, deviendra  $= \frac{199706}{14444} = 13$  pieds  $\frac{4}{7}$ . Si l'on veut avoir égard à la courbure des Voiles, il faudra retrancher, de toutes ces déterminations, ou de la distance horisontale du centre des forces, à la verticale du centre de gravité, la valeur de *ST* qu'on a trouvée précédemment, (273 & 276.); & on aura, par cette correction, la vraie situation du centre des forces: mais nous ré-

serverons cet article pour quand nous traiterons du manège, ou du gouvernement du Vaisseau, parce que c'est l'endroit où nous avons besoin d'avoir égard à cette circonstance.

## CHAPITRE II.

### *Du Gouvernail.*

(287.) **N**ous avons déjà dit (9.), que le Gouvernail est une piece de bois plane des deux côtés, ou un assemblage de pieces, placé verticalement sur des gonds, à l'extrémité de la poupe, c'est - à - dire, à l'étambot. Cette piece, en tournant sur ses gonds, peut passer vers la droite ou vers la gauche du Vaisseau; & en s'opposant au courant des eaux par ce côté, elle peut faire naître une nouvelle puissance qui oblige tout le Vaisseau à tourner, ou dont l'effet est de faire équilibre aux puissances étrangères, qui agiroient pour le détourner de la direction qu'on veut qu'il tienne. La théorie de cet instrument, ou machine, a été donnée par plusieurs Géometres; mais tous se sont fondés sur le principe que les résistances, ou actions que les eaux exercent sur le Gouvernail, suivent la raison des quarrés des vitesses du fluide, & celle des quarrés des sinus des angles d'incidence. Ils n'ont pu tirer de ce principe aucune conséquence sur la figure la plus avantageuse qu'on pourroit donner au Gouvernail; & cependant l'expérience a appris que c'est celle d'un trapèze plus large par la partie inférieure que par la supérieure, tel que l'usage de toutes les nations l'a établi, & tel que nous l'avons supposé, *Art.* 182. Mais notre nouveau principe détermine cette figure conformément à la pratique, ainsi que nous le verrons en son lieu. Nous avons dit, *Art.* 18, que, pour l'ordinaire, l'étambot a une inclinaison, ou quête, vers l'arriere; par conséquent le Gouvernail, qui lui est assujetti, a la même inclinaison, c'est ce qui est cause qu'en passant d'un côté à l'autre de l'étambot, & hors de la direction de la quille, il cesse d'être vertical, comme il l'est dans la premiere situation, c'est-à-dire, lorsqu'il est dans une même direction avec la quille. Toutes ces circonstances compliquent davantage la théorie du Gouvernail, mais elle ne nous fournira pas moins les règles & les lumieres qui doivent nous conduire.

FIG. 49.

(288.) Soit  $BDEC$  la projection verticale du Gouvernail,  $BD$  sa largeur à la superficie de l'eau, &  $EC$  la même largeur dans son extrémité inférieure. Soit, en outre,  $DB = CH = b$ ;  $EH = c$ ; la hau-

teur verticale comprise depuis  $DB$  jusqu'à  $EC = a$ ; une partie quelconque de cette hauteur, comptée jusqu'à une différencielle horizontale, où l'abscisse  $= x$ , & l'ordonnée correspondante  $= y$ . Cela posé, on aura  $a : c :: x : \frac{cx}{a}$ , & par conséquent,  $y = b + \frac{cx}{a}$ . La force des eaux sur une différencielle de la surface sera  $= \frac{my dx \sin x}{\sin n}$  ( $x^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta$ ) (Tome I, 594), & la résistance  $= \frac{my \sin x \sin \theta}{2 \sin n} x^{\frac{1}{2}} dx$  (Ibid. 652, 654, 655, 658 & 670.) ; mais, à cause de l'inclinaison du Gouvernail qui résulte de la quète de l'étambot, il faut remarquer que  $\sin n$  est moindre que le rayon, ou que l'unité, & par la même raison, que  $x$  ni  $\theta$  ne sont les angles que forme la direction horizontale  $BA$  de l'eau, avec les différencielles horizontales  $NT$  du Gouvernail; en supposant que cette Figure soit une projection horizontale de la quille & du Gouvernail. Si nous nommons donc  $\lambda$  l'angle  $TAB$  que forme la direction de l'eau avec la différencielle horizontale du Gouvernail, on aura (Tome I, 584.),  $\sin \theta = \sin n \cdot \sin \lambda$ , &  $\sin x = \sin n \cdot \cos \lambda$ , en supposant que  $AQ$ , perpendiculaire à la quille, soit la direction suivant laquelle on cherche l'effet de la force \* : parce qu'en effet c'est seulement la force qui agit dans cette direction qui tend à produire la rotation du Vaisseau; celle qui est dirigée suivant  $BA$ , ou parallèlement à la quille, ne produisant d'autre effet que de retarder la marche du Vaisseau, sans nullement le faire tourner \*\*. Ces

FIG. 411

\* Car l'angle exprimé par  $\lambda$  qui entre dans l'expression de  $\sin x$ , (Tome I, 573.) est représenté ici par l'angle  $TAQ$ , les deux lignes  $TA$  &  $AQ$  étant horizontales. Or, cet angle est le complément de l'angle  $TAB$  que l'Auteur exprime ici par la même lettre  $\lambda$  : donc, dans la valeur de  $\sin x$ , trouvée à l'Art. cité; c'est-à-dire, dans la valeur du sinus de l'angle formé par la surface du Gouvernail, avec la direction  $AQ$ , perpendiculaire à la quille, & suivant laquelle on cherche l'expression de la force, on doit mettre  $\cos \lambda$  à la place de  $\sin \lambda$ ; après toutefois avoir fait  $\sin \mu = 1$ , &  $\cos \mu = 0$ , attendu que le mouvement est horizontal, (Ibid. 577 & 584.). Ce n'est pas la même chose pour la valeur de  $\sin \theta$ , ou de l'angle formé par la direction  $BA$ , suivant laquelle se fait le choc, avec la surface du Gouvernail; c'est l'angle même  $TAB = \lambda$  qui entre dans son expression.

\*\* Cette assertion ne nous paroît pas rigoureusement exacte; car la force dirigée suivant  $BA$ , ou parallèlement à la quille, ou plutôt la résultante de toutes les actions partielles qui agissent dans cette direction, passant par le centre des résistances qu'éprouve la surface du Gouvernail, il est évident qu'elle ne passe pas par le centre de gravité du Vaisseau; ainsi (Tome I, 128, & suiv.) elle doit produire un mouvement de rotation autour de l'axe vertical qui passe par ce centre. Le moment de cette force conspire avec celui de la force perpendiculaire pour faire tourner le Vaisseau dans le même sens. C'est sans doute la petitesse de ce moment qui fait dire à l'Auteur que la force suivant la quille n'a d'autre effet que de retarder le sillage.

Ces deux forces peuvent encore produire d'autres mouvements de rotation; savoir, autour de deux axes horizontaux perpendiculaires entr'eux, & passant par le centre de gravité, l'un dirigé suivant la quille, & l'autre dirigé, par conséquent, dans le sens de la largeur. Car, pour que ces forces n'en produisissent point, il faudroit que le centre des résistances du Gouvernail, & le centre de gravité du Vaisseau, fussent dans un même plan horizontal; ce qui n'a jamais lieu. De-là on voit que l'action seule du Gouvernail, indé-



valeurs de  $\sin \theta$ ,  $\sin x$ , & de  $y$ , étant substituées dans la formule, elle deviendra  $\frac{1}{2} \mu x^{\frac{1}{2}} dx \left( b + \frac{ex}{a} \right) \sin \eta. \sin \lambda. \cos \lambda$ ; d'où, en intégrant, on tire la valeur de toute la force avec laquelle le Gouvernail agit, suivant la perpendiculaire à la quille, = . . . . .

$\frac{1}{2} \mu u \left( \frac{1}{2} ba^{\frac{1}{2}} + \frac{2ex^{\frac{1}{2}}}{3a^{\frac{1}{2}}} \right) \sin \eta. \sin \lambda. \cos \lambda$ ; ou, en faisant  $x = a$ , =  $\mu u \left( \frac{1}{2} ba^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{3} ea^{\frac{1}{2}} \right) \sin \eta. \sin \lambda. \cos \lambda = \frac{1}{11} \mu ua^{\frac{1}{2}} (5b + 3e) \sin \eta. \sin \lambda. \cos \lambda$ .

Soit supposé maintenant  $b + e = g$ , c'est-à-dire, égal à toute la base inférieure du Gouvernail, &  $A^2$  égal à toute sa surface, qui est exprimée par  $\frac{1}{2} ea + ba$ : d'après ces suppositions, nous aurons  $b = \frac{2A^2}{a} - g$ , &  $e = 2g - \frac{2A^2}{a}$ ; & ces valeurs étant substituées dans la formule, la changent en celle-ci, . . . . .

$\frac{1}{11} \mu ua^{\frac{1}{2}} \left( \frac{4A^2}{a} + g \right) \sin \eta. \sin \lambda. \cos \lambda = \frac{1}{11} \mu ua^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin \eta. \sin \lambda. \cos \lambda$ .

(189) Pour que la formule ne renferme plus que des quantités connues, il ne nous reste plus qu'à y substituer la valeur de  $\sin \eta$ : or cette quantité est variable, à cause de la quète de l'étambot, & dépend de  $\sin \lambda$ . Lorsque  $\sin \lambda = 0$ , ou que le Gouvernail est dans la même direction que la quille, on a  $\sin \eta = 1$  \*; & lorsque  $\sin \lambda = 1$ , alors  $\sin \eta$  est égal au sinus de l'angle que forme l'étambot avec la quille. La quille étant donc représentée par  $QA$ ;  $BC$  représentant l'étambot;  $BDEC$  le Gouvernail; & ayant abaissé les perpendiculaires  $BF$  &  $FG$ , la première sur la quille, & la seconde sur le Gouvernail,  $\sin \eta$  sera le sinus de  $FGB$ . Pour trouver sa valeur, on fera  $CF = h$ ; & dans le triangle  $CFG$  on aura,  $1 : \sin \lambda :: h : FG = h \sin \lambda$ ; de plus, dans le triangle  $BFG$ , on aura pareillement  $BG = \sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda^2 : BF = a :: 1 : \sin \eta = \frac{a}{\sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda^2}$ . Cette valeur étant substituée dans la for-

mule, la changera en celle-ci,  $\frac{\mu ua^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin \lambda \cos \lambda}{11 \sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda^2}$ .

(190.) Nous pouvons encore renfermer dans cette formule l'effet de la dérive, parce que, lorsque le Vaisseau ne suit pas la direction du vent, il est poussé non seulement dans la direction de la quille, mais encore latéralement, c'est-à-dire, perpendiculairement à son côté;

pendamment de toute autre cause, peut donner une légère inclinaison au Vaisseau, tant dans le sens de sa longueur que latéralement. Mais comme la distance verticale entre les plans horizontaux qui passent par le centre de gravité du Vaisseau, & par celui des résistances du Gouvernail, est ordinairement assez petite; ces inclinaisons ne méritent aucune attention.

\* Car alors le plan du Gouvernail est vertical, & \* qui (*Tome I*, 669.) exprime l'angle formé par sa surface avec une ligne horizontale, perpendiculaire à la base de la différencielle, est un angle droit.



& en conséquence, la route qu'il suit est oblique à l'égard de la quille, comme nous l'avons déjà dit (4). Cela posé, si l'on appelle  $\epsilon$  l'angle de la dérive que le Vaisseau prend; en ayant égard à cet élément, la force que fait le Gouvernail perpendiculairement à la quille, sera  $= \frac{mua^{\frac{1}{2}}(4A^2+g^2)\sin(\lambda\pm\epsilon)\cos\lambda}{15\sqrt{a^2+a^2\sin\lambda^2}} *$  : le signe supérieur ayant lieu

lorsque la barre du Gouvernail est tournée pour faire arriver, & l'inférieur lorsqu'elle est tournée pour faire venir au vent.

(291.) Il suit évidemment de cette formule, que plus la vitesse  $u$  du Vaisseau sera grande, plus le Gouvernail aura de puissance pour le faire tourner, c'est-à-dire, pour produire les effets nécessaires à son manège. Pareillement, plus la hauteur verticale du Gouvernail sera grande, plus aussi la même force sera grande; qu'à angles égaux du Gouvernail, la force est plus grande pour faire arriver que pour faire venir au vent; & enfin, que plus  $h$  sera petite, ou moins la quête de l'étambot sera grande, plus aussi la force du Gouvernail augmentera: de sorte que, si ce n'étoit à cause que les coups de mer sont alors plus dangereux, en ce que le Vaisseau en éprouve davantage l'action à mesure que la quête de l'étambot est plus petite, cette considération nous porteroit à la supprimer entièrement, ce qui réduiroit la formule à  $\frac{1}{15} mua^{\frac{1}{2}}(4A^2+g^2)\sin(\lambda\pm\epsilon)\cos\lambda$ . Beaucoup de Vais-

\* Car nous venons de voir, (188.) que la force perpendiculaire à la quille est exprimée par  $\frac{1}{15} mua^{\frac{1}{2}}(4A^2+g^2)\sin\epsilon\sin\lambda\cos\lambda$ ; mais  $\sin\epsilon\sin\lambda = \sin\theta$  = le sinus de l'angle que forme la direction du mouvement avec la surface du Gouvernail. Donc cette force  $= \dots \frac{1}{15} mua^{\frac{1}{2}}(4A^2+g^2)\sin\theta\cos\lambda$ . Lorsqu'il y a de la dérive, toutes les parties du Vaisseau, & par conséquent celles du Gouvernail, choquent en même temps le fluide dans la direction de la quille, & dans une direction perpendiculaire au côté: & c'est en vertu de la résultante de ces deux actions, que le Vaisseau prend une direction oblique à sa quille; ainsi chaque partie est choquée dans une direction intermédiaire. Si, par exemple, le point  $A$  du Gouvernail, reçoit un choc dans la direction  $AC$ , en vertu du mouvement direct qui le feroit passer de  $A$  en  $C$ , pendant un temps infiniment petit; & si, dans le même temps, il reçoit un choc dans la direction  $AE$ , en vertu du mouvement latéral qui le feroit passer de  $A$  en  $E$ ; il est évident qu'en vertu de ces deux actions simultanées, le Gouvernail est choqué dans la direction  $AD$ , qui est la diagonale du parallélogramme, formé sur les directions  $AC$ ,  $AE$ , (Tome I, 57 & 58.); il en sera de même de tous les autres points du Gouvernail; ainsi, les différencielles horizontales du Gouvernail, frapperont le fluide sous l'angle  $TAD$ .

L'angle  $CAD$  qui est égal à l'angle formé par la direction de la route, & celle de la quille est égal à l'angle de la dérive que l'Auteur a exprimé par  $\epsilon$ ; ainsi,  $TAD = TAC + CAD = \lambda + \epsilon$ ; & par conséquent, le nouvel angle  $\theta$  est tel que  $\sin\theta = \sin\epsilon\sin(\lambda + \epsilon)$ . Nous avons supposé, dans cette explication, que le Gouvernail est tourné pour faire arriver le Vaisseau; mais si dans la disposition marquée par la Figure, il étoit tourné pour le faire venir dans le vent, l'explication qu'on vient de donner s'appliqueroit mot à mot à la Fig. 42, N<sup>o</sup>. 2; & l'angle  $TAD$  seroit alors  $= TAC - CAD = \lambda - \epsilon$ ; d'où il suit que  $\sin\theta = \sin\epsilon\sin(\lambda - \epsilon)$ : donc en réunissant ces deux expressions dans une, on a  $\sin\theta = \sin\epsilon\sin(\lambda \pm \epsilon)$ . Substituant cette valeur, ainsi que celle de  $\sin\epsilon$ , dans l'expression de la force, elle deviendra telle que l'Auteur la donne.

Fig. 41.  
N<sup>o</sup>. 1.

Fig. 42.  
N<sup>o</sup>. 2.

seaux ont cependant été construits sans aucune quête; mais comme il n'est pas nécessaire que le Gouvernail ait tant de force, attendu que l'expérience journalière fait voir que, sans cette extrême puissance, le Gouvernail produit tout l'effet qui peut être nécessaire; il seroit imprudent de s'exposer aux accidents qui peuvent arriver dans une tempête, pour chercher à se procurer un avantage si médiocre. On peut, malgré cela, employer cette dernière formule, parce qu'on ne doit pas donner à l'étambot la quête excessive qu'anciennement on étoit dans l'usage de lui donner; &, dans ce cas, la quantité  $h$  est très-petite, & par conséquent, susceptible d'être négligée\*.

(292.) Pour ce qui concerne l'angle  $\lambda$  que doit former le Gouvernail avec la quille, il est évident que, lorsque  $\lambda = 0$ , l'expression de la force se change en  $\frac{1}{11} mu a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin \pm \epsilon$ : de sorte que cette force est positive pour arriver, négative pour venir au vent, &  $= 0$  lorsque la dérive est nulle; la force est encore  $= 0$ , lorsque  $\lambda = 90^\circ$ , ou que le Gouvernail est dans une situation perpendiculaire à la quille\*\*.

\* La quête que les Constructeurs donnent aujourd'hui à l'étambot, est très-petite; ainsi la quantité  $h$  est fort petite, & peut, par conséquent, être négligée.

\*\* Cela est évident par la formule, mais on peut d'ailleurs le rendre sensible sans en faire usage; car le Gouvernail ne choque alors le fluide qu'en vertu du mouvement direct, & nullement en vertu du mouvement latéral, puisque ce dernier se fait dans une direction parallèle à la surface du Gouvernail. Or, dans ce cas le Gouvernail choque le fluide perpendiculairement, & il n'en peut résulter d'action parallèlement à sa surface; c'est-à-dire, perpendiculairement à la quille.

Au reste, quoique dans le cas de  $\sin \lambda = 90^\circ$ , la formule s'évanouisse, on auroit tort d'en conclure que l'effet du Gouvernail sera nul, quant au mouvement de rotation. Ce résultat indique seulement que la force perpendiculaire à la quille est alors nulle; car la formule n'est que l'expression de cette dernière force. Il reste, dans ce cas, la force parallèle à la quille, qui est alors presque dans son *maximum*, ainsi que nous l'allons faire voir.

La force dans une direction quelconque  $= \frac{muy \sin x \cdot \sin \theta}{2 \cos u} x^{\frac{1}{2}} dx = \dots\dots\dots$   
 $\frac{1}{2} muy x^{\frac{1}{2}} dx \frac{\sin x \cdot \sin \theta}{\sin u}$ . Substituant pour  $y$  sa valeur  $b + \frac{ex}{a}$ , puis intégrant, comme dans l'Article 288, & mettant pour  $b$  &  $e$  leurs valeurs, ainsi que  $A^2$  pour toute la surface du Gouvernail, on aura  $\frac{1}{11} mu a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \frac{\sin x \cdot \sin \theta}{\sin u}$ . Mais puisque le mouvement est supposé horizontal,  $\sin \theta = \sin \lambda \cdot \sin u$  (Tome I, Art. 584); & puisqu'il s'agit de la force parallèle à la quille, ou suivant la direction du mouvement,  $\sin x = \sin \theta$  (ib. 572). Donc, en substituant ces valeurs dans la formule, avec celle de  $\sin u$ , trouvée Art. 289, cette force dans le sens de la quille sera  $= \frac{mu a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin x^2}{15 \sqrt{-2 + 4 \sin \lambda^2}}$ , lorsqu'il n'y a point

de dérive, ou, en négligeant l'effet de la quête, elle est seulement  $\frac{1}{11} mu a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin x^2$ .

Pour renfermer dans cette formule l'effet de la dérive, je considère que sous une même inclinaison du Gouvernail,  $\sin x$ , ainsi que  $\sin u$  sont des quantités constantes; mais que  $\sin \theta$  varie, & n'est plus égal à  $\sin x$ , puisqu'il ne s'agit plus d'avoir la force dans la di-

(293.) Il y a donc un angle moyen du Gouvernail avec la quille qui doit produire la plus grande force qu'il est possible, & il ne peut être que très-avantageux de le connoître, afin de pouvoir en profiter dans l'occasion. Pour y parvenir, il faut égaler à zéro la différentielle de  $\sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$ , & nous aurons  $\cos(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda - \sin \lambda \cdot \sin(\lambda \pm \epsilon) = 0^*$ , ou  $\frac{\sin \lambda}{\cos \lambda} = \frac{\cos(\lambda \pm \epsilon)}{\sin(\lambda \pm \epsilon)}$ ; expression qui se réduit à  $\tan \lambda = \frac{1}{\tan(\lambda \pm \epsilon)}$ , d'où l'on tire  $\tan \lambda \cdot \tan(\lambda \pm \epsilon) = 1$ . On voit donc que les deux angles  $\lambda$  &  $\lambda \pm \epsilon$ , joints ensemble, doivent former  $90^\circ$  \*\*, c'est-à-dire que  $\lambda + \lambda \pm \epsilon = 90^\circ$ ; ce qui donne  $\lambda = 45^\circ \mp \frac{1}{2}\epsilon$ : c'est l'expression de l'angle que doit former le Gouvernail avec la quille, pour qu'il fasse le plus grand effet possible. Ainsi, la dérive étant de  $10^\circ$ , l'angle formé sous le vent doit être de  $40^\circ$ , & celui du vent de  $50^\circ$ .

(294.) Si l'on substitue la valeur de l'angle  $\lambda$  dans la valeur trouvée ci-dessus de la force du Gouvernail, la plus grande force avec laquelle le Gouvernail fera tourner le Vaisseau sera = . . . . .  
 $\frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(45^\circ \pm \frac{1}{2}\epsilon) \cos(45^\circ \mp \frac{1}{2}\epsilon)$ ; mais comme  $\sin(45^\circ \pm \frac{1}{2}\epsilon) = \cos(45^\circ \mp \frac{1}{2}\epsilon)$ , cette plus grande force se réduit à  
 $\frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(45^\circ \pm \frac{1}{2}\epsilon)^2$  \*\*\*.

rection du mouvement. Donc, conformément à la Note de l'Art. 290. Le nouveau  $\sin \theta$  sera =  $\sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda$ . Substituant cette valeur, ainsi que celle de  $\sin \alpha = \sin \lambda \cdot \sin \epsilon$ , & celle de  $\sin \epsilon$ , qui est toujours la même, on aura, pour la force dans le sens de la quille, lorsqu'il y a de la dérive, la quantité  $\frac{m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda}{15 \sqrt{a^2 + h^2} \sin \lambda^2}$ , ou, en

négligeant l'effet de la quête,  $\frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda$ . Lorsque  $\sin \lambda = 0$  cette force s'évanouit, parce que d'ailleurs le Gouvernail n'est point choqué en vertu du mouvement direct, il ne l'est qu'en vertu du mouvement latéral, mais comme ce choc se fait perpendiculairement, il n'en peut résulter d'action parallèlement à la quille. Cette force, dans le sens de la quille, peut être plus grande que la force perpendiculaire, selon la valeur de l'angle  $\lambda$  du Gouvernail; mais comme elle agit à l'extrémité d'un levier très-court, attendu le peu de largeur du Gouvernail, & qu'on ne lui fait pas former des angles fort ouverts, son moment pour faire tourner le Navire ne peut être que très-petit.

\* Il est inutile, je pense, d'avertir qu'on suppose ici la dérive constante.

\*\* Car  $\tan \lambda : 1 :: 1 : \cos \lambda$ , &  $\tan \lambda : 1 :: 1 : \tan(\lambda \pm \epsilon)$ ; donc  $\tan(\lambda \pm \epsilon) = \cot \lambda$ , &c. &c.

\*\*\* Si on veut avoir l'angle  $\lambda$  qui peut produire la plus grande force dans le sens de la quille, on le trouvera en égalant à zéro la différentielle de  $\sin(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda$ ; ce qui donnera  $\cos \lambda \cdot \sin(\lambda \pm \epsilon) + \cos(\lambda \pm \epsilon) \sin \lambda = 0$ . Divisant par  $\cos \lambda \cdot \cos(\lambda \pm \epsilon)$ , on aura  $\frac{\sin(\lambda \pm \epsilon)}{\cos(\lambda \pm \epsilon)} + \frac{\sin \lambda}{\cos \lambda} = 0$ , ou  $\tan(\lambda \pm \epsilon) + \tan \lambda = 0$ ; équation qui ne peut avoir lieu que lorsque  $\lambda \pm \epsilon$  est le supplément de  $\lambda$ ; car alors les tangentes de ces arcs sont égales, & l'une d'elles est négative. Donc  $\lambda \pm \epsilon + \lambda = 180^\circ$ ; ou  $\lambda = 90^\circ \mp \frac{1}{2}\epsilon$ . Substituant cette valeur dans l'expression de la force dans le sens de la quille, la plus grande force sera =  $\frac{1}{15} m u a^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(90^\circ \pm \frac{1}{2}\epsilon)^2$ ; d'où l'on voit que soit que le gouvernail soit tourné pour faire arriver, soit qu'il soit tourné pour

(295.) On doit conclure de là, que la force que peut faire le Gouvernail du côté sous le vent, est toujours plus grande que celle qu'il peut faire du côté du vent, c'est-à-dire que la force pour faire arriver le Vaisseau est toujours plus grande que la force pour le faire venir au vent. C'est un fait que les Timoniers connoissent parfaitement, & qu'ils observent tous les jours, sur-tout lorsque le vent est fraix.

(296.) Malgré tous les avantages qu'on pourroit obtenir en disposant le Gouvernail conformément aux principes qu'on vient d'exposer; dans la disposition actuelle des Vaisseaux, le Gouvernail peut à peine former un angle de  $35^\circ$  avec la quille. La barre est, comme on le sçait, une piece de bois horisontale, fixée solidement dans la tête du Gouvernail; & dont on se sert, comme d'un levier, pour le faire tourner, & en faciliter la manœuvre. Or cette barre est

faire venir au vent, la plus grande force dans le sens de la quille sera toujours la même. Car  $\sin(90^\circ + \frac{1}{2}) = \sin(90^\circ - \frac{1}{2})$ .

On voit que les valeurs des angles  $\lambda$  qui donnent les plus grandes forces perpendiculaires & parallèles à la quille, ne sont pas les mêmes, & qu'elles se contrarient beaucoup. Car l'angle qui donne la plus grande force dans le sens de la quille, est à peu près celui qui donne la plus petite force perpendiculaire. L'Auteur ne s'est occupé que de cette dernière; & s'il avoit cherché la valeur de l'angle  $\lambda$  qui doit produire le plus grand effet, en ayant égard à ces deux forces à la fois, il eût encore à peu près trouvé le même angle. Nous supprimons ce calcul d'autant plus volontiers, qu'il n'a d'autre difficulté que sa longueur; & que, comme le dit l'Auteur, les angles qu'on peut former dans la pratique suffisent pour produire tout l'effet nécessaire; & cet effet n'est pas fort éloigné du plus grand.

On a supposé dans cette théorie que dans le cas où il n'y a point de dérive, l'impulsion du Gouvernail sur le fluide se fait parallèlement à la quille. Cette supposition n'est pas rigoureusement exacte sans doute, mais elle ne nous paroît pas si éloignée de la vérité que l'ont cru tous les Auteurs qui ont traité ce sujet. Ils ont toujours supposé que c'étoit la même chose que le Gouvernail fût fixe, & que l'eau vînt frapper le Gouvernail avec la vitesse  $u$  du Vaisseau. Dans cette hypothèse, il est bien évident que quoique la quille du Vaisseau fût dirigée suivant le courant, l'eau ne viendrait pas frapper le Gouvernail dans la direction de la quille; il n'y auroit, tout au plus, que les parties les plus voisines de la quille qui seroient dans ce cas; car on sent que les filets d'eau suivroient le contour de la carene, & frapperoient le Gouvernail sous différentes obliquités, dans les différentes couches horisontales. Mais le cas n'est pas absolument le même lorsque c'est le Vaisseau qui est en mouvement, & que l'eau est tranquille; c'est alors le Gouvernail qui chasse le fluide devant lui, & il le choque dans la direction de son mouvement qui est parallèle à la quille.

Au reste, il y a sans doute quelques modifications à apporter à cette théorie; mais nous pensons qu'elles doivent principalement regarder la vitesse avec laquelle le fluide est choqué. Car l'eau, en vertu de la gravité, a toujours un mouvement pour remplir le creux que le Vaisseau tend sans cesse à produire dans sa marche; ainsi, à ne considérer que le mouvement direct des particules de l'eau, il est clair que le Gouvernail ne frappe le fluide qu'avec l'excès de sa vitesse sur celle des particules, pour remplir le creux que le Vaisseau tend à produire derrière lui. En outre, les particules du fluide ont aussi un mouvement latéral qui ne laisse pas encore d'avoir quelque influence: toutes ces circonstances doivent nécessairement affecter beaucoup la vitesse suivant laquelle les particules sont choquées par le Gouvernail. Il est impossible de traiter ce problème en rigueur, mais nous pensons que la solution donnée par l'Auteur est suffisante, pour calculer les effets du Gouvernail, d'autant mieux qu'on n'emploie jamais, & qu'on auroit tort de chercher à employer, les angles du plus grand effet.

tellement



tellement longue, qu'elle touche presque le côté du Vaisseau lorsqu'elle fait un angle de  $35^\circ$  avec la quille. Pour qu'elle pût former un plus grand angle, il faudroit la raccourcir; mais cela auroit l'inconvénient de rendre la manœuvre du Gouvernail plus dure & plus difficile, tandis que, dans l'état actuel des choses, cette manœuvre est même très-pénible dans certain temps. Cet inconvénient est très-considérable, & doit, selon moi, faire renoncer à l'augmentation de l'angle, comme nous l'indique le calcul: mais, au reste, cette perte n'est pas aussi grande qu'on pourroit l'imaginer; c'est ce dont on se convaincra en examinant la matière avec soin. Un exemple suffira pour nous tirer de ce doute.

Supposons, pour faciliter l'intelligence de ce que nous avons à dire, que la dérive soit nulle; & nous aurons, dans ce cas, la plus grande force, telle que la théorie nous la donne, est à celle qui a effectivement lieu dans la pratique des Marins, comme  $(\sin 45^\circ)^2$  est à  $\sin 35^\circ \cdot \cos 35^\circ$  (291 & 293.), ou, à fort peu près, comme 10 est à 9; de sorte que toute la perte de force qu'on fait dans la pratique se réduit à la dixième partie. Le résultat est à peu près le même, quels que soient les autres angles, à l'exception de ceux qu'on forme pour venir au vent, lorsqu'il y a de la dérive. En effet, supposons, comme ci-dessus, la dérive de  $10^\circ$ , la plus grande force fournie par la théorie, sera à celle qui a lieu suivant la pratique des Marins, comme  $\sin (40^\circ)^2$  est à  $\sin 25^\circ \cdot \cos 35^\circ$ , ou, à fort peu près, comme 25 est à 21. La différence, comme on le voit, est un peu plus grande: mais heureusement la nécessité de venir au vent n'est pas aussi pressante que celle d'arriver. Les Vaisseaux, pour l'ordinaire, tendent toujours à venir au vent, pour les raisons qu'on exposera par la suite, sur-tout lorsque le vent est fort, ou, comme disent les Marins, lorsqu'il vente bon *fraix*; ou, ce qui revient au même, dans le cas où il y a nécessairement beaucoup de dérive; de sorte que, par cette circonstance, la difficulté que peuvent présenter ces cas particuliers, se trouve à peu près sans force.

(297.) Mais, pour le manège du Vaisseau, & pour connoître l'effet du Gouvernail sur lui, il ne suffit pas d'avoir égard à la force qu'il est en état de produire, il est nécessaire de considérer le moment de cette force, c'est-à-dire, son produit par la distance horizontale de son centre à l'axe vertical qui passe par le centre de gravité du Vaisseau; car c'est sur cet axe que se fait la rotation produite par le Gouvernail. Supposons que  $D$  soit la distance de cet axe à l'étambot, &  $z$  celle de l'étambot au centre des forces du Gouvernail; & le moment que nous cherchons sera = . . . . .



PLANC VIII.

Fig. 40.

$(D+z) \frac{1}{11} mua^{\frac{1}{2}} (4A^2+ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$ . Pour trouver la valeur de  $z$ , on remarquera que le centre des forces du rectangle  $BDHC$  est éloigné de l'étambot de  $\frac{1}{4}b$ , & que le centre des forces du triangle  $DEH$  est éloigné dudit étambot de  $b + \frac{1}{4}e$  : par conséquent, la distance horifontale d'un centre à l'autre sera  $= \frac{1}{4}b + \frac{1}{4}e$ . Les forces du triangle sont à celles du rectangle, comme  $\frac{1}{4}e$  est à  $\frac{1}{4}b$  : donc nous aurons  $\frac{1}{4}e + \frac{1}{4}b : \frac{1}{4}e :: \frac{1}{4}b + \frac{1}{4}e : \frac{\frac{1}{4}be + \frac{1}{16}e^2}{\frac{1}{4}b + \frac{1}{4}e}$  ; distance horifontale du centre

des forces du rectangle au centre des forces du Gouvernail entier\* ; par conséquent la distance de ce centre à l'étambot  $= z = \frac{1}{4}b + \frac{\frac{1}{4}be + \frac{1}{16}e^2}{\frac{1}{4}b + \frac{1}{4}e} = \frac{42be + 35b^2 + 15e^2}{14(3e+b)}$  ; ou, en substituant les valeurs de  $e$  & de  $b$ ,

$z = \frac{2(A^4 + 5A^2ga + g^2a^2)}{7a(4A^2 + ga)}$  ; ce qui donne, pour l'expression du moment du Gouvernail,  $(D + \frac{2(A^4 + 5A^2ga + g^2a^2)}{7a(4A^2 + ga)}) \frac{1}{11} mua^{\frac{1}{2}} (4A^2 + ga) \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$   
 $= (D + \frac{2(A^4 + ga)}{7a} - \frac{6A^4}{7a(4A^2 + ga)}) (4A^2 + ga) \frac{1}{11} mua^{\frac{1}{2}} \sin(\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$ .

(298.) On voit, par ces formules, la vérité de ce que nous avons avancé ; c'est-à-dire qu'il importe beaucoup d'augmenter  $g$ , & de

\* Quoique les Lecteurs qui seront parvenus à entendre parfaitement toute la théorie précédente, ne puissent gueres être arrêtés par les calculs que présente cet article ; cependant, pour continuer notre plan, qui est d'éclaircir tous les endroits qui nous paroissent en avoir besoin, nous allons encore développer ceux-ci avec quelque détail.

Fig. 40.\*

Il est d'abord évident que le centre des forces, ou résistances, qu'éprouve le rectangle  $BDHC$  est situé sur la ligne  $gm$  qui le divise en deux parties égales ; car on peut concevoir la surface du rectangle comme composée d'une infinité d'éléments parallèles à  $HC$  : or, le centre de chacun étant à son milieu, celui de leur système sera nécessairement sur la ligne qui joint leur centre, c'est-à-dire, sur  $gm$ . Ainsi, le centre des résistances du rectangle  $BDHC$  est éloigné de  $BC$ , ou de l'étambot, de la quantité  $gB = \frac{1}{4}b$ .

Il n'est pas moins évident, d'après l'Art. 850, Tome I, ou plus directement encore d'après la Note de l'Art 197 de ce Volume, page 129, que ce centre est éloigné de la superficie du fluide des  $\frac{1}{7}$  de la hauteur  $gm$ , ou de  $\frac{1}{4}a$  : car on trouvera que la somme

des résistances du rectangle  $= \frac{mub \sin x \sin \theta}{3 \sin x} \cdot x^{\frac{1}{2}}$ , & celle des moments de ces résistances  $= \frac{mub \sin x \sin \theta}{5 \sin x} \cdot x^{\frac{1}{2}}$ , ou, en faisant  $x = a$ , afin d'avoir ces quantités pour le rectangle en-

tier, & supposant, pour simplifier,  $\sin x = \sin \theta = \sin \alpha = 1$ , la somme des résistances sera  $= \frac{1}{3} muba^{\frac{1}{2}}$ , & celle des moments  $= \frac{1}{5} muba^{\frac{1}{2}}$ . Divisant donc la somme des moments par celle des résistances, le quotient  $\frac{1}{5}a$  sera la distance du centre des résistances du rectangle à la superficie du fluide, (Tome I, 120 & 850.).

On voit pareillement qu'en divisant  $EH$  en deux parties égales en  $f$ , & tirant la ligne  $Df$ , le centre des forces du triangle sera sur cette ligne ; ainsi il ne s'agit plus que de sçavoir en quel point. Pour cela, on procédera, comme on l'a fait à l'Article cité ; mais comme la dimension horifontale de la surface n'est pas constante, comme on l'a supposé alors, attendu que la surface dont il s'agissoit étoit un rectangle, on mettra  $y$  à la place de  $b$ , ou, ce qui est la même chose, on prendra la formule dont on a déjà fait usage

diminuer  $b^*$ ; c'est-à-dire, de faire en sorte que la figure du Gouvernail approche le plus qu'il est possible de celle d'un triangle; c'est aussi ce que les Marins pratiquent ordinairement.

(299.) La distance  $D+z$  varie à mesure que l'angle  $\lambda$  devient plus grand; mais cette différence est négligeable, à cause de la grande longueur de  $D$  à l'égard de  $z$ .

(300.) Enfin, il est nécessaire de faire observer que l'angle  $\lambda$  que la théorie donne comme le plus avantageux, ou qui produit la plus grande force, qui est  $= 45^\circ \pm \epsilon$ , n'est nullement celui qui convient le mieux pour faire virer le Navire vent devant; car le Gouvernail retarde la marche du Vaisseau, ou diminue la vitesse  $u$ , & sous cet angle il la diminue davantage qu'il ne le feroit sous un autre angle plus petit. Mais,

à l'Art. 288: ainsi, la formule  $\frac{muy \sin x \sin \theta}{2 \sin \theta} (x^{\frac{1}{2}} dx)$ , ou simplement  $\frac{1}{2} muy x^{\frac{1}{2}} dx$  (en faisant, dans les mêmes vues que ci-dessus,  $\sin x = \sin \theta = \sin \pi = 1$ ), sera l'expression de la résistance qu'éprouve une différencielle horisontale d'une surface plane, & son moment sera  $= \frac{1}{2} muy x^{\frac{1}{2}} dx$ . Mettant pour  $y$  la valeur  $\frac{ex}{a}$ , afin que ces expressions deviennent re-

latives au triangle  $DHE$ , on aura  $\frac{muer x^{\frac{1}{2}} dx}{2 a}$  pour la résistance d'une différencielle hori-

fontale du triangle, &  $\frac{muer x^{\frac{1}{2}} dx}{2 a}$ , pour celle de son moment. Intégrant ces expressions & faisant  $x = a$ ; la somme des résistances, ou la résistance totale qu'éprouve le triangle, sera  $= \frac{1}{3} muea^{\frac{1}{2}}$ , & la somme des moments de ces résistances  $= \frac{1}{7} muea^{\frac{1}{2}}$ . Divisant donc la somme des moments par celle des résistances, le quotient  $\frac{1}{7} a$  sera (Tome I, 120 & 726.) la distance du centre des résistances du triangle à la superficie du fluide. Prenant donc  $dp = \frac{1}{7} a$ , & menant  $pq$  parallèle à  $EC$ , le point  $q$  sera le centre des résistances du triangle; & comme  $DH : Dp :: FH : qp$ , ou  $7 : 5 :: \frac{1}{2} e : qp = \frac{1}{14} e$ ; il s'ensuit que ce centre est éloigné de  $BC$ , ou de l'étambot, de  $b + \frac{1}{14} e$ ; & la distance horisontale  $qr$  du centre des résistances du triangle, à celui des résistances du rectangle, est  $= \frac{1}{2} b + \frac{1}{14} e$ .

Maintenant, pour avoir la distance horisontale du centre du Gouvernail à l'étambot, on remarquera que la force, ou résistance du triangle, étant  $= \frac{1}{3} muea^{\frac{1}{2}}$ , & celle du rectangle  $= \frac{1}{3} muba^{\frac{1}{2}}$ , ces deux forces seront l'une à l'autre comme ces deux quantités, ou, en divisant par  $mus^{\frac{1}{2}}$ , comme  $\frac{1}{3} e$  est à  $\frac{1}{3} b$ . Donc en regardant le Gouvernail comme le système du rectangle & du triangle, & divisant la distance horisontale  $qr$  en raison inverse des forces qui s'exercent en  $a$  & en  $q$ , conformément à ce qui a été démontré, Tome I, Art. 81 jusqu'à 94, on aura la distance horisontale du centre des forces du rectangle à celui des forces du Gouvernail; ainsi, l'on aura  $\frac{1}{3} e : \frac{1}{3} b :: rx : xq$ ; d'où l'on tire  $\frac{1}{3} e + \frac{1}{3} b : \frac{1}{3} e :: rx + xq = qr = \frac{1}{2} b + \frac{1}{14} e : rx = \frac{\frac{1}{2} be + \frac{1}{14} e^2}{\frac{1}{3} e + \frac{1}{3} b}$ ; c'est la distance horisontale

du centre des forces du rectangle à celui des forces du Gouvernail. Le reste du calcul de cet Article est trop simple pour que nous nous y arrétions davantage.

\* Car on voit, par la formule, que le moment qu'elle exprime croit à proportion que  $g = CE = b + e$  augmente. Mais  $b = \frac{2A^2}{a} - g$  (288.), & la surface  $A^2$  du Gouvernail restant constante, ainsi que la hauteur  $a$ , il est évident que  $g$  ne peut pas augmenter, sans que  $b$  diminue.

comme, pour les raisons que nous avons données ci-dessus, il convient de s'en tenir à la pratique actuelle des Marins; nous nous dispenserons d'entrer dans une plus longue discussion à ce sujet.

## CHAPITRE III.

### *De la Rame.\**

(301.) LA Rame paroît, au premier coup d'œil, une machine fort simple; mais lorsqu'on en veut développer la théorie, il semble qu'elle en devient d'autant plus sublime, ou qu'elle exige des discussions d'un ordre d'autant plus élevé qu'elle a paru d'abord plus simple. Nous ne nous arrêterons pas à exposer les erreurs nombreuses dans lesquelles sont tombés à cet égard, non-seulement les anciens Géomètres, mais encore les Géomètres modernes de la plus grande célébrité, qui ont écrit sur ce sujet, d'après ce que leur avoient laissé leurs prédécesseurs (a) (b). Nous ne nous arrêterons pas non

\* Ce mot n'est pas autant en usage parmi les Marins, que celui *Aviron*, qui signifie la même chose; ainsi nous nous servirons de l'un ou de l'autre, suivant que nous jugerons convenable aux circonstances.

(a) M. Bouguer prétend, dans son *Traité du Navire*, Liv. I, Sect. II, Chap. IV, pag. 110, que plus la partie extérieure de la Rame sera courte, la pale étant augmentée à proportion, afin que son moment soit toujours le même, plus la vitesse de l'Embarcation doit être grande. C'est d'après ce principe qu'il fonde tout son calcul, qui, par conséquent, doit par-tout se ressentir du vice du principe. Le motif qui a déterminé cet Auteur à augmenter la pale, est, qu'il a imaginé qu'en diminuant la partie extérieure de la Rame, le Rameur ne pourroit pas contre-balancer le moment de la pale, attendu que le moment qu'il emploie est toujours constant, & doit être égal à celui de la pale. Cette erreur vient de ce qu'il n'a considéré ces moments que comme simples, & non comme des moments d'inertie, tels qu'ils le sont effectivement. Que la pale soit grande ou petite, le Rameur par son effort fait toujours équilibre à son moment, parce que ce moment est le produit de la résistance que la pale éprouve dans l'eau, par la distance au centre de rotation de la Rame; & la résistance est comme la vitesse de la pale. Si cette vitesse est petite, en mouvant la pale avec plus de vitesse, on augmentera son moment, sans qu'il soit nécessaire d'altérer la distance au tolet, qui est le point d'appui de la Rame; & au contraire, si l'on diminue la distance au tolet, on augmentera le moment sans altérer la pale, en la mouvant seulement avec plus de vitesse. Les Marins connoissent parfaitement tout cela, & les Géomètres qui examineront ce sujet avec la plus légère attention, trouveront ce que nous avançons ici de la plus grande évidence. On observera encore qu'avec la même Rame on ne fait pas toujours usage de la même pale; quand le Rameur enfonce dans l'eau une moindre portion de la Rame, il la tire avec plus de vitesse, & réciproquement; l'une & l'autre manière de ramer est bonne, suivant les circonstances, la première quand la mer est calme, & qu'il ne fait point de vent; & l'autre dans le cas contraire. C'est ordinairement le défaut d'expérience qui fait tomber les Géomètres dans de pareilles erreurs: nous verrons bientôt qu'en supposant la pale infinie, cas dans lequel M. Bouguer prétend que la vitesse de l'Embarcation seroit aussi infinie, nous verrons, dis-je, que cet Auteur est si éloigné de la vérité, que même cette vitesse seroit nulle. Outre ces défauts & l'omission de beaucoup d'autres attentions absolument nécessaires, le calcul de M. Bouguer

plus à examiner si l'on doit considérer la Rame comme un levier d'un des trois genres énoncés dans le *Tome I*, *Art. 197*, parce que cette discussion ne nous fourniroit rien pour notre objet, qui se réduit à considérer la force & les effets de cette machine, sans nous écarter jamais des loix les plus rigoureuses de la Méchanique, afin d'éviter de tomber dans l'erreur, & de parvenir à connoître parfaitement les avantages qu'on peut en tirer.

(302.) La Rame, comme nous l'avons dit (1.), n'est autre chose qu'une piece de bois *AB*, qui, étant appuyée, ou rendue solide sur le plat-bord de l'Embarcation en *C*, se tire par l'extrémité *A* dans la direction *AE*, tandis que l'autre extrémité *B* est plongée dans l'eau, & se meut en sens contraire. La réaction que la résistance de l'eau communique à l'Embarcation, la pousse, & la met en mouvement.

FIG. 43  
& 44.

(303.) Les parties que nous avons à considérer dans la Rame, sont la partie intérieure *AC*, ou la partie qui est en dedans de l'Embarcation, que les Marins appellent le *manche de la Rame* \*. La partie extérieure *CB*, qu'on rend légère de bois le plus qu'il est possible dans toute sa portion *CD*. La pale *BD*, qui est large & mince, afin qu'en même temps elle soit plus légère, & qu'en raison de sa plus grande largeur, ou de sa plus grande surface, elle trouve une plus grande résistance dans l'eau : & enfin, le point *F*,

---

dépend encore du principe que les résistances qu'éprouve l'Embarcation sont comme les quarrés des vitesses ; & par conséquent il est parvenu à de nouveaux résultats non moins éloignés de la vérité qui doit faire l'objet de nos recherches.

(b) *Léonard Euler*, dans les *Mémoires de l'Académie Royale de Berlin*, *Tome III*, année 1747, traite de la théorie de la Rame avec grande attention. Il fait remarquer l'erreur de *M. Bouguer*, & fait entrer dans son calcul beaucoup de considérations nécessaires ; mais il fonde toutes ses recherches sur le même principe, que les résistances des fluides sont comme les quarrés des vitesses. En outre, quoiqu'il ait égard au poids de la Rame, qui est une considération nécessaire, ce n'est pas pour le retrancher de la force qu'emploie le Rameur, comme cela devoit être, puisque ce poids est pour lui la cause d'une fatigue continuelle ; il fait seulement usage de cet élément pour faire remarquer que dans l'action de Ramer il produit une quantité de moments : mais nous verrons bientôt que cette quantité est négligeable. Sa détermination de la longueur que doivent avoir les parties intérieure & extérieure de la Rame, sans en exclure la grandeur de la pale, lui est fournie par la substitution de sa vraie valeur, en quantités qui renferment la même partie extérieure. En effet, on verra, par la suite, qu'étant donné la force qu'emploie le Rameur, ainsi que la vitesse avec laquelle il meut ses bras, & les longueurs des parties intérieure & extérieure de la Rame, la grandeur de la pale ne peut demeurer arbitraire ; & si l'on vouloit qu'elle le fût, aucune des autres quantités ne pourroit l'être : parce qu'entre toutes ces quantités il se forme une équation qui donne la relation qu'elles ont entre elles. On trouve les mêmes considérations dans un autre Ouvrage du même Auteur, intitulé, *Scientia Navalis*, *Tom. II*, *Cap. VII*.

\* Les Espagnols appellent cette partie le *Guion* ; dans quelques ports français on l'appelle le *Giron* ; mais cette expression a vieilli.



qui demeure sans mouvement, ou fixe, pendant l'action de la Rame; car il est clair que le manche se mouvant vers l'avant, & la pale vers l'arrière, il doit y avoir, dans la longueur de la Rame, un point qui soit fixe, & sur lequel se fait le mouvement de rotation, encore que ce ne soit que pour cette palade seule, ou pour un seul coup de Rame.

( 304 ) Les moments qui agissent, & qu'il faut considérer dans l'action de la Rame, sont, 1°. le moment que produit l'effort du Rameur à l'extrémité *A* du manche où il applique ses forces. 2°. Celui qu'il fait avec ses pieds, ou son corps, dans la direction contraire, sur le fond, ou sur les bancs de l'Embarcation; car il n'y a pas d'action sans une réaction égale & contraire. (*Tome I, 22.*): l'effet de ce moment est le même que s'il agissoit sur le bord même de la Barque. 3°. La résistance de l'eau contre toute la carene de l'Embarcation, laquelle peut de même être considérée comme une force agissante sur le bord même. 4°. La résistance, ou la force qu'exerce la pale dans l'eau. 5°. Le poids de la Rame qui doit être soutenu par le Rameur; car si le centre de gravité de la Rame se trouve hors du bord de l'Embarcation, ce poids agit avec un moment que le Rameur doit alors balancer. 6°. La force avec laquelle l'eau soutient la pale aussi-tôt qu'elle se submerge, ce qui produit un moment favorable au Rameur. 7°. Le moment d'inertie de la Rame, lequel doit aussi être vaincu par le Rameur. Nous négligerons de considérer l'effet de ce moment, parce que nous ferons voir, à la fin, combien l'action qu'il peut produire est petite. 8°. Enfin, le moment d'inertie du corps du Rameur, ou des Rameurs. *Léonard Euler* a fait entrer ce moment dans son calcul; mais nous négligerons également de le considérer, parce que le moment qui résulte du mouvement du corps du Rameur vers l'avant, est égal à celui qui résulte de son mouvement contraire, ou vers l'arrière, & que ces deux moments se compensent mutuellement.

( 305. ) Soit donc *a* la longueur du manche, ou la distance du plat bord, ou de *l'apostis*, au point où sont appliquées les forces du Rameur, ou des Rameurs.

*V* la vitesse avec laquelle les Rameurs meuvent leurs bras.

*K* le poids que devrait enlever le Rameur avec la vitesse *V*, pour faire un effort équivalent à celui qu'il exerce à l'extrémité du manche.

*m* la densité du fluide.

*u* la vitesse de l'embarcation.

*mRu* la résistance à la proue, ou la résistance totale.



$x$  la distance de l'apostis au point immobile de la Rame.

$b$  la distance du même apostis au point où se réunissent les forces, ou résistances, de la pale.

$V'$  la vitesse de ce même point.

$mrV'$  la résistance de chacune des pales.

$n$  le nombre des Rameurs.

$T$  le temps qui s'écoule entre deux palades consécutives, ou entre un coup de Rame & l'autre.

$t$  celui qu'emploient les Rameurs à donner chaque palade.

$G$  la distance de l'apostis au centre de gravité de la Rame.

$P$  le poids de la Rame.

$e$  l'espace, ou le volume qu'occupe la pale dans l'eau.

Cela posé,  $\frac{GP}{a}$  sera l'expression du poids que doit soutenir le Rameur, à cause du poids  $P$  de la Rame; &  $\frac{meb}{a}$  sera celui qui est destiné à lui faire équilibre, ou qui agit en sens contraire, parce que le volume d'eau déplacé par la pale, la soutient dans l'action de Ramer avec une force exprimée par le poids  $me$  de ce volume (*Tome I*, 561.); de sorte que le poids total que doit vaincre le Rameur par son effort, sera  $= K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}$ ; nous exprimerons ce poids par  $k^*$ .

(306.) Quoique la force avec laquelle le Rameur, ou les Rameurs agissent, ne soit que  $kV$ ; cependant, comme, lorsque l'Embarcation est en mouvement, la vitesse des bras du Rameur est  $V+u$ , la force appliquée à l'extrémité du manche sera  $= k(V+u)$ , & son moment  $= k(a+x)(V+u)$ ; produit de  $k(V+u)$ , par la distance  $a+x$  de l'extrémité du manche au point immobile de la Rame.

(307.) Le moment que le Rameur, ou les Rameurs produisent avec leurs pieds, ou leur corps, dans une direction opposée à celle de l'Embarcation, sera  $= kux^{**}$ . La résistance de la proue de l'Em-

\* Car si la Rame étoit sans pesanteur, & si le fluide n'agissoit pas de bas en haut sur la pale, le Rameur auroit constamment à mouvoir le poids  $K$  avec la vitesse  $V$ ; mais lorsque la Rame est plongée dans l'eau, & que le Rameur est prêt à produire son action, il a déjà à soutenir le poids  $\frac{GP}{a} - \frac{meb}{a}$ , en vertu de l'excès de la portion du poids de la Rame, qu'il doit supporter, sur la poussée verticale de l'eau contre la pale: ainsi, le Rameur est dans le même cas que si ses mains étoient constamment chargées du poids  $\frac{GP}{a} - \frac{meb}{a}$ , lorsqu'il produit chaque palade. Donc il ne doit vaincre, dans cette action, que le poids  $K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a} = k$ .

\*\* Car l'action du Rameur se transmet à l'embarcation, par la pression de la Rame contre le tolet. Or, il est évident que la vitesse de ce point est  $= u$ ; ainsi la quantité d'action produite sur lui en vertu du poids  $k$  que le Rameur peut vaincre dans la pa-

barcation étant  $= mRu$ , la portion de cette résistance que doit vaincre chaque Rameur, sera  $= \frac{mRu}{n}$ ; mais le temps pendant lequel la Rame agit, étant seulement  $= t$ , il est nécessaire, pour vaincre la résistance qui agit pendant tout le temps  $T$  qui s'écoule entre une palade & celle qui la suit, il est nécessaire, dis-je, que chaque Rame surmonte une résistance  $= \frac{TmRu}{tn}$ ; & le moment de cette résistance est  $= \frac{TmRxu}{tn}$ .

lade est  $= ku$ , & son moment par rapport au point sur lequel se fait la rotation de la Rame, sera  $= kux$ . On peut d'ailleurs s'en convaincre de cette autre manière; nous venons de voir que  $k(a+x)(V+u)$  est l'expression du moment de la force appliquée à l'extrémité du manche, parce que cette extrémité se meut avec la vitesse  $V+u$ , & qu'elle est à la distance  $a$  du tolet. Or, la vitesse  $u$  étant constante, la vitesse  $V$  varie dans les différents points de la Rame, suivant leurs distances au point d'appui: ainsi, on aura le moment de la partie de l'action qui s'exerce à tout autre point de la Rame, en substituant, dans l'expression du moment, la distance de ce point au tolet, avec la vitesse qui lui correspond; mais au tolet  $a=0$ , &  $V=0$ : donc le moment de l'action qui s'exerce contre le tolet, est  $= k(0+x)(0+u) = kux$ .

Ceci posé, comme il n'y a point d'action sans une réaction égale & contraire (Tome I, 22.), il s'ensuit que la réaction s'exerce contre l'agent qui produit l'action: or l'agent est ici le Rameur qui s'appuie contre l'embarcation, soit en pressant ses pieds contre le fond, soit en s'appuyant fortement contre le banc sur lequel il est assis; donc il transmet cette réaction à l'Embarcation, donc elle est  $= kux$ , qui est l'expression de l'action contre le tolet. Si l'agent ne tenoit point à l'Embarcation, il est clair qu'il éprouveroit, lui seul, toute la réaction, sans qu'elle en éprouvât rien.

On peut rendre ceci encore plus sensible, par une expérience fort simple. Supposons deux Embarcations en couple l'une de l'autre, mais absolument isolées. Supposons en même temps qu'on garnisse des Avirons sur le bord d'une des deux, mais dont les manches soient assez longs pour atteindre dans l'autre, & que les Rameurs se mettent dans celle-ci. Si l'on fait donner un seul coup d'Aviron, on verra aussi-tôt les deux Embarcations se séparer & marcher en sens contraire; celle sur laquelle les Avirons sont garnis, ira de l'avant, & celle dans laquelle sont les Rameurs, culera. Si l'on faisoit cette expérience, avec quelque précision, on verroit que, toutes choses d'ailleurs égales, l'Embarcation sur laquelle sont garnis les Avirons, prend plus de vitesse que si les Rameurs avoient été dedans lorsqu'ils ont donné cette palade. Or, on ne peut douter que c'est la réaction du moment de force transmis à la première Embarcation, qui fait culer la deuxième: car si la palade avoit été donnée par des Rameurs suspendus en l'air, il est clair qu'elle n'auroit pas changé de place. Si on garnissoit pareil nombre d'Avirons sur la deuxième Embarcation, que nous supposons égale & semblable à la première, en mettant aussi des Rameurs dans la première; alors si les deux chiourmes emploient la même force, & que toutes choses soient d'ailleurs égales, les deux Embarcations prendront la même vitesse qu'en suivant la méthode ordinaire: ainsi il nous paroît démontré, pour les esprits les plus ordinaires, que la réaction est une force qui s'oppose au mouvement de l'Embarcation, & que s'il étoit possible d'isoler le Rameur, il y auroit sans doute beaucoup à gagner pour la vitesse; mais cela est absolument impossible.

Nous avons insisté beaucoup sur ce point, parce que nous avons vu des personnes, d'ailleurs assez instruites, regarder cette réaction comme chimérique, & comme ne devant point entrer dans le calcul des moments qui influent sur le mouvement progressif de l'Embarcation. Par une méprise singulière, ils confondoient cette action des pieds des Rameurs contre le fond de l'Embarcation, avec celle que produiroit un homme en appuyant fortement contre le fond, en sens contraire à son mouvement progressif, en se servant d'un bâton, ou autre chose équivalente, action qui ne peut évidemment point influer sur la vitesse de l'Embarcation.

(308.) La résistance de la pale est  $= mrV'$ , & son moment est  $= mrV'(b-x)$ . Nous supposons, dans cette théorie, que les arcs décrits par les mains des Rameurs, & par les centres des pales, soient petits; & par conséquent, que ces points se meuvent à très-peu près parallèlement à la route de l'Embarcation, afin d'éviter de faire entrer dans le calcul l'obliquité avec laquelle il seroit nécessaire de considérer leur action; cette supposition est d'ailleurs conforme à la pratique journalière. Supposant donc tous ces moments en équilibre, nous aurons  $k(a+x)(V+u) = kux + \frac{TmRau}{in} + mrV'(b-x)$ .

(309.) Pour dégager les inconnues que renferme cette équation, nous supposons que la Rame  $AB$  passe dans la situation  $ab$ , en tournant sur le point fixe  $F$ ; de sorte que le point, ou l'appostis  $C$ , parvienne en  $c$ ; nous aurons les triangles semblables,  $AFa$ ,  $CFc$ , &  $BFb$ , lesquels donneront ces analogies  $CF(ou,x) : AF(ou, a+x) :: Cc(ou,u) : Aa(ou, V+u)$ ; d'où l'on tire  $x = \frac{au}{V}$ ; &  $CF(ou,x) : FB(ou, b-x) :: Cc(ou,u) : Bb(ou, V')$ , ce qui donne  $V' = \frac{(b-x)u}{x}$ . Ces valeurs étant substituées dans l'équation,

elle deviendra  $ak(V+u)^2 = kau^2 + \frac{TmRau^2}{in} + \frac{mr(bV-au)^2}{a}$ .

(310.) Cette formule sert pour tous les cas, c'est-à-dire, qu'elle convient tant pour ceux où l'Embarcation est en mouvement, que pour celui où elle est en repos, ou, ce qui revient au même, pour le premier instant où l'on veut commencer à lui faire prendre du mouvement. Dans ce cas, on a  $u=0$ ; & la formule devient  $a^2kV^2 = mrb^2V^2$ , ou bien  $a^2k = mrb^2$ ; & comme on doit supposer que les Rameurs emploient toujours une même action, ou que leur force est toujours la même, il s'ensuit qu'on aura, dans tous les cas,  $a^2k = mrb^2$ , ou  $mr = \frac{a^2k}{b^2}$ ; d'où l'on doit conclure que la quantité  $r$ , & par conséquent, la grandeur de la pale que doit employer le Rameur, ou la quantité dont il doit la plonger dans l'eau, n'est pas arbitraire, mais qu'elle dépend des valeurs de  $a$  &  $b$ , & de la force  $k$  qui est employée dans l'action; de sorte que si le Rameur vouloit submerger davantage sa Rame, ce seroit alors augmenter la pale; & il faudroit, dans ce cas, qu'il augmentât son action  $k$ : sans cela, la pale reste constante.

(311.) Substituant maintenant cette valeur de  $mr$  dans la dernière formule, elle se changera en celle-ci,  $2akVu = \frac{TmRau^2}{in} - \frac{a^2k}{b^2} u(2bV-au)$ ;

ou, en divisant par  $au$ ,  $2kV = \frac{TmRu}{tn} - \frac{ak}{b^2} (2bV - au)$ ; ce qui donne  $u = \frac{2kV(a+b)}{\left(\frac{TmR}{tn} + \frac{a^2k}{b^2}\right)b} = \frac{2kVtnb(a+b)}{TmRb^2 + a^2kten}$ ; c'est l'expression de

la vitesse que doit prendre l'Embarcation; & en substituant de plus la valeur de  $k = K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}$ , elle deviendra . . . . .

$$u = \frac{2Vtnb(a+b)\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}\right)}{TmRb^2 + a^2ten\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}\right)}.$$

(312.) Supposons, par exemple, un Canot armé de 15 avirons à couple\*; & qu'on ait  $a=4$ ,  $b=8$ ,  $K=30$ ,  $GP=24$ ,  $me=2$ ,  $T=3$ ,  $t=1$ ,  $mR=60$ ,  $(a)$ ,  $n=15$ ; & l'on aura  $k=30-6+4=28$ , &  $u = \frac{56 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot V}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 28 \cdot 15} = \frac{84}{19} V$ . Donc, si l'on suppose la vitesse  $V = \frac{1}{2}$  pieds par seconde, on aura la vitesse  $u$  du Canot  $= 6$  pieds  $\frac{12}{19}$  par seconde, laquelle marche équivaut à 4 milles par heure.

(313.) Si les Rameurs s'efforçoient, pendant un certain espace de temps, au point que  $K$  devînt  $= 60$ , &  $V=2$ , on auroit  $k=60-6+4=58$ , &  $u = \frac{116 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot 2}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 58 \cdot 15} = \frac{696}{53} = 13$  pieds  $\frac{7}{63}$ , vitesse qui équivaut à 8 milles par heure.

(314.) Supposons le même Canot armé de 9 Avirons à pointe, c'est ainsi que les Marins appellent les Avirons dont les manches ont une longueur presque égale à la largeur de l'Embarcation\*\*: & soit  $a=7$ ,  $b=11$ ,  $n=9$ , les autres quantités étant comme ci-dessus; l'on aura  $u = \frac{56 \cdot 9 \cdot 11 \cdot 18 \cdot V}{3 \cdot 60 \cdot 121 + 49 \cdot 28 \cdot 9} = 2 \frac{876}{948} V$ . Donc, si l'on suppose  $V = \frac{1}{2}$  pieds par seconde, on aura  $u = 4$  pieds  $\frac{122}{516}$  par seconde, ce qui équivaut à 2 milles  $\frac{1}{2}$  par heure.

(315.) Si, pendant un certain espace de temps, les Rameurs

\* On appelle Avirons à couple, ceux dont la longueur du manche est moindre que la demi-largeur de l'Embarcation, de sorte qu'on peut armer deux Avirons sur le même banc; c'est ce que les Marins appellent *Nager en Couple*. Les Espagnols appellent ces especes d'Avirons *Remos Pares*.

(a) Dans un Canot de 37 pieds de longueur, & de 8 pieds de largeur, on a  $R = \frac{20}{64}$ ; & multipliant par 64, poids d'un pied cubique d'eau, on aura  $mR = 90$ ; de laquelle quantité on doit prendre les deux tiers (Tome I, 644) 60, pour avoir la valeur de la résistance absolue.

\*\* Il est clair qu'on ne peut armer qu'un seul Aviron à pointe sur chaque banc de Rameur; c'est ce que les Marins appellent *Nager en pointe*. Les Espagnols appellent ces Avirons *Remos de Punta*.



portent leurs efforts jusqu'à rendre  $K = 60$ , &  $V = 2$ , on auroit  $u = \frac{116.9.11.18.2}{3.60.121+49.58.9} = 8$  pieds  $\frac{8}{11}$ ; ce qui équivaut à 5 milles  $\frac{1}{2}$  par heure.

(316.) De la valeur de  $u$  qu'on a trouvée (312.), il suit, 1°. que la vitesse de l'Embarcation sera toujours proportionnelle à la vitesse  $V$ , avec laquelle les Rameurs meuvent leurs bras, ou les manches de leurs Avirons : 2°. que la même vitesse  $u$  augmentera, si l'on augmente la force  $k$  qu'emploient les Rameurs, sans diminuer la vitesse  $V$  : 3°. que la même vitesse  $u$  augmentera encore, si le rapport  $\frac{P}{T}$  augmente, ainsi que le nombre  $n$  des Rameurs; & enfin que cette même vitesse diminuera à mesure que la résistance  $mR$  de la proue deviendra plus grande.

(317.) Toutes ces conséquences sont généralement connues des Marins: mais il nous reste à en examiner d'autres que nos formules fournissent également. La quantité  $k = K - \frac{GP}{a} + \frac{mcb}{a}$ , peut augmenter, non seulement avec la force  $K$  du Rameur, mais encore en diminuant le moment  $GP$ , ce qu'on peut obtenir de deux manières. 1°. En diminuant le poids de la partie extérieure de la Rame le plus qu'il sera possible; car, par là, non seulement on diminue  $P$ , mais on diminue aussi  $G$ . 2°. En augmentant le poids de la partie intérieure, ou du manche de la Rame. A la vérité, en employant ce moyen, on augmente  $P$ , mais on diminue beaucoup davantage  $G$ ; & de cette manière on peut parvenir jusqu'à rendre  $GP - mcb = 0$ ; auquel cas toute la force du Rameur s'emploiera avec utilité. Les Marins ont déjà pris le parti de laisser beaucoup de bois au manche de leurs Avirons, & prétendent que cette grosseur leur est commode; mais je ne crois pas qu'ils aient jamais imaginé que cela pût contribuer à augmenter la vitesse de l'Embarcation. Ils pourroient même obtenir cet avantage à un plus haut degré, en ajoutant quelque poids à l'extrémité du manche, comme du plomb qu'on pourroit même incruster dans le bois, & en augmentant ce poids jusqu'au point de rendre  $GP - mcb = 0$ , ou jusqu'à ce que la pale étant plongée dans l'eau, comme elle l'est ordinairement dans l'action de la Rame, on trouve que le centre de gravité soit sur l'apostis, c'est-à-dire, dans le point  $C$ , où la Rame s'appuie sur le plat-bord de l'Embarcation; on auroit, dans ce cas,  $k = K$ , & l'on obtiendrait ainsi toute l'augmentation qu'il est possible d'obtenir, sans préjudicier au Rameur; c'est-à-dire, sans que son travail en fût augmenté.

(318.) Supposons, dans les exemples précédents, que  $GP - mcb = 0$ , ou que  $k = K$ , on aura  $u = \frac{2KV \ln b(a+b)}{TmRb^2 + a^2K \ln}$ . Substituant donc les va-



leurs données dans le premier exemple relatif aux Avirons à couple, on aura  $u = \frac{60 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot \frac{1}{2}}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 30 \cdot 15} = 6$  pieds  $\frac{12}{11}$  par seconde, laquelle marche équivaut à 4 milles  $\frac{2}{3}$  par heure : c'est  $\frac{2}{3}$  de mille de plus qu'auparavant ; & dans le cas où les Rameurs feroient tous leurs efforts, comme dans l'Art. 313, on auroit  $u = \frac{120 \cdot 15 \cdot 8 \cdot 12 \cdot 2}{3 \cdot 60 \cdot 64 + 16 \cdot 60 \cdot 15} = 13$  pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde, ce qui équivaut à 8 milles par heure ; c'est à peu près le même sillage qu'auparavant.

(319.) En voyant que la quantité  $kV$ , ou la quantité d'action qu'emploie le Rameur, se trouve dans le numérateur de la formule, tandis qu'on voit seulement la quantité  $k$  dans le dénominateur, on pourroit croire que plus on augmentera  $V$ , en diminuant  $k$ , plus l'Embarcation acquerra de vitesse ; mais il faut observer qu'en supposant  $k = 0$ , la vitesse  $u$  de l'Embarcation devient aussi zéro : donc il y a nécessairement une valeur de  $kV$  qui donne la plus grande vitesse  $u$  possible. Pour trouver cette valeur, il est nécessaire de supposer que le Rameur emploie toujours un même effort, & chercher la raison suivant laquelle la vitesse  $V$  augmente, ou diminue, en diminuant, ou augmentant le poids  $K$  ; car, ayant déterminé cette raison, on trouvera facilement la plus grande raison qui est celle qu'on cherche. Supposons qu'un homme puisse soutenir, ou être près de soutenir un poids  $Q$ , mais non davantage ; il est clair que ce poids doit être regardé comme la masse que nous devons supposer qu'il puisse tirer, mais sans pouvoir lui donner aucune vitesse. Supposons aussi que la plus grande vitesse avec laquelle le même homme puisse mouvoir ses bras, sans tirer aucun poids, soit de  $W$  pieds par seconde : or, comme il est évident qu'à mesure qu'il diminue la vitesse avec laquelle il meut ses bras, il pourra lever, ou tirer un plus grand poids, ce poids sera comme la diminution de cette vitesse, & nous pourrons former cette équation,  $\frac{W}{Q} = \frac{W-V}{K}$  ;

---

\* Pour rendre ceci sensible, concevons la vitesse extrême  $W$ , avec laquelle un homme ne peut mouvoir ses membres & son corps sans devenir incapable de tout effort, divisée en un certain nombre de degrés égaux de vitesse que nous appellerons  $w$ . Concevons pareillement le poids extrême  $Q$ , qu'il peut vaincre sans cependant lui donner de vitesse, divisé en un pareil nombre de poids égaux, dont chacun soit représenté par  $q$ . Il paroît évident qu'à mesure que la vitesse  $W$  diminuera, le poids que l'homme pourra enlever augmentera aussi d'un degré : ainsi la suite des vitesses sera . . . . .  $W$ ,  $W - w$ ,  $W - 2w$ ,  $W - 3w$  . . . . .  $W - W$  ; & celle des poids correspondants,  $0$ ,  $q$ ,  $2q$ ,  $3q$  . . . . .  $Q$  ; d'où l'on voit que les poids que l'homme pourra enlever suivent la même proportion que les diminutions des vitesses : car on a  $w : 2w : 3w :: q : 2q : 3q$ . Mais on a supposé (305.) que le Rameur peut mouvoir le poids  $K$  avec la vitesse  $V$ , & lorsque la vitesse extrême  $W$  est réduite à  $V$ , la diminution de la vitesse est  $W - V$  : donc, d'après ce qu'on vient de dire, on aura cette

d'où l'on tire  $V = W \left( \frac{Q-K}{Q} \right)$ . Si  $K$  étoit  $= 0$ , on auroit  $V = W$  & si l'on avoit  $V = 0$ , il en résulteroit  $K = Q$ . Ces valeurs doivent s'évaluer d'après les efforts dont les Rameurs sont capables. Un homme peut soutenir 225 livres, & même plus, & il peut mouvoir ses mains, lorsqu'elles ne sont chargées d'aucun poids, avec une vitesse de 6 à 7 pieds par seconde; mais seulement pendant peu de temps, & non pendant plusieurs heures, comme le travail des Rameurs l'exige.

Pour un travail continu, il nous paroît convenable de supposer  $V = 3 \left( \frac{81-K}{81} \right)$ , ou bien telle autre expression qui soit fondée sur des observations bien faites sur la force des Rameurs qu'on emploieroit; mais, en général, nous aurons toujours de la même manière  $V = W \left( \frac{Q-K}{Q} \right)$ ,  $W$  ainsi que  $Q$  exprimant des quantités qui soient réellement supportables pendant beaucoup de temps.

(320.) Substituant donc cette valeur de  $V$  dans celle qu'on a trouvée ci-dessus pour  $u$ , & nous aurons  $u = \frac{2Ktnb(a+b)W(Q-K)}{Q(TmRb^2 + a^2Ktn)}$ , dont la différentielle, en supposant  $K$  variable, étant égalée à zéro, nous donnera la plus grande valeur de  $K$ , telle que l'effort du Rameur, étant exprimé par cette valeur, il donnera à l'Embarcation la plus grande vitesse qu'il est possible; ainsi, nous aurons  $(Q-2K)(TmRb^2 + a^2Ktn) = a^2tnK(Q-K)$ , ce qui donne  $a^2tnK^2 + 2TmRb^2K = TmRb^2Q$ ; équation du second degré, dont les racines donneront  $K = -\frac{TmRb^2}{a^2tn} \pm \frac{TmRb^2}{a^2tn} \left( 1 + \frac{a^2tnQ}{TmRb^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

(321.) Supposons maintenant  $Q = 81$ , & les autres quantités telles que nous les avons supposées dans le premier exemple relatif aux Avirons à couple; c'est-à-dire,  $T = 3$ ,  $t = 1$ ,  $a = 4$ ,

proportion  $W : W - V :: Q : K$ ; d'où l'on tire  $\frac{W}{Q} = \frac{W - V}{K}$ ; expression qui se réduit à zéro, lorsque  $V = W$ , & qui donne  $Q = K$  lorsque  $V = 0$ , ainsi que cela doit être.

Quoique cette démonstration explique d'une manière satisfaisante la loi que l'Auteur établit, nous ne pouvons dissimuler quelle porte sur un principe qui pourroit bien n'être pas rigoureusement vrai; car il nous semble qu'on peut douter que les diminutions égales de la vitesse extrême, doivent produire des augmentations égales dans le poids enlevé, & réciproquement. En effet, la diminution de la force à mesure que la vitesse augmente, est évidemment causée par les efforts que les Rameurs sont obligés de faire pour mouvoir leur propre corps; de sorte que plus ils emploient de force pour produire cet effet, moins il leur en reste pour agir sur les Rames. D'ailleurs, la liberté des mouvements de l'homme ne peut qu'occasionner beaucoup de variation dans leur degré d'énergie: il nous semble impossible de renfermer cette variabilité dans des formules, & d'en faire l'objet d'un calcul rigoureux. Ces effets nous paroissent dépendre entièrement de la constitution physique, & même morale de l'homme; ainsi, le seul moyen d'approcher de la vérité, autant qu'il est en nous, est de consulter l'expérience. Au reste, il paroît, par tout ce qu'on a fait sur ce sujet, que la loi exprimée par la formule de l'Auteur, n'est pas éloignée de celle de la nature, & cela suffit pour l'objet dont il s'agit ici.

$b = 8$ ,  $mR = 60$ , &  $n = 15$ ; & on aura à peu près  $K = 31$ ; & supposant  $W = 3$ , on aura  $V = 3 \left( \frac{81 - 31}{81} \right) = 1$  pied  $\frac{1}{2}$ : de sorte que le Rameur doit être capable de tirer un poids de 31 livres avec une vitesse de 1 pied  $\frac{1}{2}$  par seconde. La valeur de  $u$  sera dans un tel cas  $= \frac{62.1\frac{1}{2}.15.8.12}{3.60.64 + 16.31.15} = 8$  pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde; vitesse équivalente à 5 milles  $\frac{1}{2}$  par heure, à peu près.

(322.) Pour le cas où les Rameurs voudroient s'efforcer pendant un court intervalle de temps, de manière à produire tout l'effort dont ils sont capables, nous pouvons supposer  $V = 4 \left( \frac{180 - K}{180} \right)$ , ou  $Q = 180$ , & l'on aura, à peu près,  $K = 54$ , &  $V = 2\frac{2}{3}$ : ce qui donne  $u = \frac{108.2\frac{2}{3}.15.8.12}{3.60.64 + 16.54.15} = 17$  pieds  $\frac{2}{3}$  par seconde; vitesse équivalente à 10 milles  $\frac{1}{2}$  par heure.

(323.) Pour le cas des Avirons à pointe, dans lequel nous avons supposé  $a = 7$ ,  $b = 11$ ,  $n = 9$ ,  $T = 3$ ,  $t = 1$ , &  $mR = 60$ ; ayant  $Q = 81$ , on aura à peu près  $K = 31$ , & supposant  $W = 3$ , on aura  $V = 3 \left( \frac{81 - 31}{81} \right) = 1$  pied  $\frac{1}{2}$ , d'où l'on tirera  $u = \frac{62.1\frac{1}{2}.15.8.12}{3.60.121 + 49.31.9} = 5$  pieds  $\frac{4}{5}$  par seconde; vitesse qui équivaut à 3 milles  $\frac{1}{2}$  par heure.

(324.) Supposant que les Rameurs s'efforcent pendant un petit intervalle de temps; nous pouvons faire  $Q = 180$ ; ce qui donne à peu près  $K = 57$ , &  $V = 4 \left( \frac{180 - 57}{180} \right) = 2$  pieds  $\frac{1}{2}$ , &  $u = \frac{114.2\frac{1}{2}.9.11.18}{3.60.121 + 49.57.9} = 11$  pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde; vitesse qui correspond à 7 milles  $\frac{1}{2}$  par heure.

(325.) Dans les grandes vitesses, lorsque les Rameurs cherchent à produire tout l'effort dont ils sont capables, il auroit été nécessaire d'avoir égard à la résistance qui provient de la dénivellation du fluide; car la résistance que nous avons employée, & que nous avons exprimée par  $mR = 60$ , est seulement celle qui fuit la raison des simples vitesses: mais, dans le cas même où nous avons trouvé la vitesse  $u = 17$  pieds  $\frac{2}{3}$ , la dénivellation ne peut produire, dans la résistance  $mR = 60$ , qu'une augmentation de 3  $\frac{1}{2}$ , & en conséquence, la vitesse 17 pieds  $\frac{2}{3}$  se réduit à 17 pieds  $\frac{1}{3}$ ; de sorte que les 10 milles  $\frac{1}{2}$  par heure, qui correspondent à cette vitesse, se réduisent seulement à 10 milles  $\frac{1}{3}$ ; ce qui fait  $\frac{4}{3}$  milles de moins. Dans les autres cas, qui sont ceux qui peuvent se présenter le plus souvent dans la pratique, cette différence est beaucoup plus petite, & peut, par conséquent, être négligée, pour ne pas compliquer davantage le calcul.

(326.) Les valeurs de  $a$  & de  $b$  présentent aussi le cas d'une plus grande vitesse : car, en faisant  $b=0$ , on aura également  $u=0$ ; & si l'on augmente beaucoup  $b$ , la valeur de  $K$  deviendra négative, & en conséquence, la vitesse  $u$ . La quantité  $a$  doit être déterminée d'après la disposition la plus commode pour le Rameur, & d'après la largeur de l'Embarcation. Plus la Rame approchera d'être horizontale, le manche étant à la hauteur de la poitrine, plus le Rameur maniera sa Rame avec facilité. Mais, pour qu'elle demeure sensiblement horizontale, il est nécessaire que  $a$  &  $b$  soient d'une longueur suffisante, au moins la première doit avoir toute la longueur possible. Il n'y a que deux manières de déterminer la longueur qu'on peut lui donner; car ou elle doit être de la moitié de la largeur de l'Embarcation, pour nager en couple; ou elle doit être de presque toute cette largeur, pour nager en pointe : mais, comme, dans ce cas, on diminue de moitié le nombre des Rames, il n'est pas nécessaire de beaucoup d'attention reconnoître que la première disposition est la plus avantageuse, toutes les fois que l'Embarcation ne sera pas assez petite pour y mettre obstacle. Supposons donc qu'on ait déjà trouvé la relation entre  $b$  &  $a$ , & que  $b$  soit  $=ah$ ,  $h$  étant une constante, ou une quantité dépendante de  $n$  dans la formule  $u = \frac{2\kappa V \sin b (a+b)}{TmRb^2 + a^2 \kappa \sin}$ ; après la substitution, cette formule deviendra  $u = \frac{2\kappa V \sin (1+h)h}{TmRh^2 + \kappa \sin}$ . On voit de là que, quelle que soit la valeur de  $h$ , quoiqu'elle dépende de  $n$ , comme cette dernière est seulement dans le numérateur de l'expression, ainsi qu'on le verra par la suite (328.), plus le nombre des Rames sera considérable, plus la vitesse  $u$  sera grande. Il faut cependant observer que cette disposition ne doit pas avoir lieu dans les Embarcations fort petites, parce que le doublement de l'équipage forme une charge extrêmement pesante pour elles; ce qui augmente beaucoup la résistance  $mR$  de la proue, & produit, par conséquent, une diminution dans la vitesse  $u$ : cette disposition pourra cependant toujours avoir lieu, lorsqu'un seul Rameur pourra faire mouvoir deux Rames à la fois.

(327.) Quelle que soit la disposition qu'on emploie, nous sçavons déjà que la partie  $a$  doit avoir en longueur la moitié de la largeur de l'Embarcation, ou la largeur entière. Nous sçavons aussi que cette partie de la Rame doit être rendue aussi pesante qu'il sera possible, afin qu'elle puisse contre-balancer le poids de la partie extérieure: ainsi, il ne nous reste plus qu'à déterminer la relation que  $a$  &  $b$  doivent avoir entr'elles, en supposant la première de ces quantités constante, ou donnée. Considérant donc



$b$  comme une variable, on remplira cet objet en différenciant l'équation  $u = \frac{2KVtnb(a+b)}{TmRb^2 + a^2Ktn}$ , & en égalant sa différencielle à zéro, ce qui donnera  $(a + 2b)(TmRb^2 + a^2Ktn) = 2TmRb^2(a+b)$ , d'où l'on tirera  $\frac{b}{a} = \frac{Ktn}{TmR} \pm \frac{Ktn}{TmR} \left(1 + \frac{TmR}{Ktn}\right)^{\frac{1}{2}}$ ; c'est la relation la plus avantageuse qu'il puisse y avoir entre  $b$  &  $a$ , pour obtenir la plus grande vitesse  $u$ ; mais toujours d'après la supposition que la partie extérieure de la Rame est en équilibre avec l'intérieure.

(328.) Cette relation ne peut donc être constante: elle dépend de la force  $K$  que les Rameurs emploient, & du rapport  $\frac{t}{T}$ ; quantités extrêmement variables. Plus ces quantités seront grandes, de même que le nombre  $n$  des Rames, plus la partie  $b$  doit être grande à l'égard de la partie  $a$ ; &, au contraire, elle doit être plus petite à proportion que  $mR$ , ou la résistance, sera plus grande. Dans les Embarcations semblables  $mR$  est comme les racines carrées des cinquièmes puissances de leurs dimensions linéaires (188.), &  $n$  est simplement comme ces dimensions: de sorte que la plus grande de deux Embarcations semblables données, n'a pas besoin que  $b$  soit aussi grand par rapport à  $a$ , ou, ce qui revient au même, il faut que la partie extérieure de la Rame soit plus courte, à l'égard de la partie intérieure.

(329.) Supposons  $K = 31$ ,  $T = 3$ ,  $t = 1$ ,  $n = 15$ ,  $mR = 60$ , comme nous l'avons fait dans l'exemple du Canot armé avec des Avirons à couple (321.), & nous aurons  $\frac{b}{a} = \frac{31 \cdot 15}{3 \cdot 60} + \dots$   
 $\frac{31 \cdot 15}{3 \cdot 60} \left(1 + \frac{3 \cdot 60}{31 \cdot 15}\right)^{\frac{1}{2}} = \frac{31}{12} + \frac{31}{12} \left(1 + \frac{12}{31}\right)^{\frac{1}{2}}$ , ou, à peu près,  $\frac{b}{a} = 5 \frac{1}{4}$ : de sorte que si nous faisons  $a = 4$ , comme dans le même exemple, nous aurons  $b = 22 \frac{1}{4}$ . Substituant cette valeur dans l'équation  $u = \frac{2KVtnb(a+b)}{TmRb^2 + a^2Ktn}$ , & faisant  $V = 1 \frac{1}{4}$ , on aura  $u = \frac{62 \cdot 1 \frac{1}{4} \cdot 15 \cdot 22 \frac{1}{4} \cdot 26 \frac{1}{4}}{3 \cdot 60 \cdot (22 \frac{1}{4})^2 + 16 \cdot 31 \cdot 15} = 10$  pieds  $\frac{11}{13}$  par seconde, ce qui équivaut à 6 mille  $\frac{1}{4}$  par heure; c'est 1 mille  $\frac{1}{4}$  de plus que dans l'exemple cité.

(330.) Mais ceci est calculé sans avoir égard à l'autre *maximum* qui dépend de la valeur de  $K$ : pour les comprendre tous les deux dans la même formule, il est nécessaire d'éliminer une des deux inconnues  $K$  ou  $b$ , par le moyen des équations mêmes qui ont donné les plus grandes valeurs de ces quantités. De l'équation (327.),  $(a + 2b)(TmRb^2 + a^2Ktn) = 2TmRb^2(a+b)$ , on tirera



tirera  $K = \frac{Tm Rb^2}{\sin(a+2b)}$ . Substituant cette valeur dans l'équation  $a^2 Tn K^2 + 2 Tm Rb^2 K = Tm Rb^2 Q, (320.)$ , on aura  $a Tm Rb^2 + 2 Tm Rb^2 (a+2b) = Q \sin(a+2b)^2$ , & après avoir fait les réductions, & avoir ordonné, on aura  $b^3 + \frac{1}{2}ab^2 - \frac{Q \sin a^2}{Tm R}b - \frac{Q \sin a^3}{4 Tm R} = 0^*$  :  

$$- \frac{Q \sin a^2}{Tm R}b^2$$

équation dont la racine positive exprimera la valeur la plus avantageuse de  $b$ , & donnera la valeur la plus avantageuse de  $K = \frac{Tm Rb^2}{\sin(a+2b)}$  qui a lieu avec elle.

(331.) Retournons donc au cas des Avirons à couple, & à la supposition de la continuité du travail des Rameurs; cas dans lequel nous avons fait  $Q = 81$ ,  $a = 4$ ,  $T = 3$ ,  $t = 1$ ,  $n = 15$ ,  $mR = 60$ ; substituant ces valeurs dans l'équation ci-dessus, elle deviendra  $b^3 - 24b^2 - 108b - 108 = 0$ , dont la racine positive est à peu près  $b = 28$ ; quantité qui surpasse de 5 pieds  $\frac{1}{2}$  celle qu'on a trouvée ci-dessus. La valeur de  $K$  est donc  $= \frac{3.60.28.28}{4.15.60} = 39 \frac{1}{2}$  :

& en substituant cette valeur dans l'équation  $V = 3 \left( \frac{81 - K}{81} \right)$ , elle donne  $V = 1 \frac{34}{100}$ . Ces trois valeurs étant substituées dans

l'équation  $u = \frac{2 K V \sin b (a+b)}{Tm Rb^2 + a^2 \sin a}$ , donnent  $u = \frac{78 \frac{1}{2} \cdot 1 \frac{34}{100} \cdot 28 \cdot 15 \cdot 32}{3.60.28.28 + 16.39 \frac{1}{2} \cdot 15} = 10$  pieds  $\frac{71}{100}$  par seconde; vitesse équivalente à 6 milles  $\frac{1}{2}$  par heure; c'est un peu plus que dans l'exemple précédent.

(332.) Mais tous les avantages que présentent ces résultats, portent sur la supposition que les parties intérieure & extérieure de la Rame se font mutuellement équilibre; & on voit clairement l'impossibilité d'obtenir cet équilibre,  $b$  étant  $= 28$ . On pourroit seulement produire cet effet en faisant tout le manche de fer, & l'unissant ensuite à la partie extérieure de la Rame, par des empâtures ou autrement : mais en prenant ce parti, chaque manche peseroit à peu près deux quintaux, & le Canot seroit alors surchargé de 30 quintaux, ce qui rendroit la résistance  $mR = 64$ , au lieu de 60 que nous avons auparavant : cette disposition, bien loin d'augmenter la marche, la diminueroit de  $\frac{2}{3}$  de mille par heure, car elle se réduiroit seulement à 6 milles  $\frac{1}{2}$ . Or, on peut obtenir à peu près cette même vitesse, en se servant d'une Rame ordinaire toute de bois, en faisant seulement  $b = 9$ , & on peut

\* Cette équation a essentiellement une racine positive, puisque son dernier terme est négatif. (Voyez, pour la démonstration, la Troisième Partie du Cours de Mathématiques de M. Bezous, Article 201.)

très-bien mettre cette longueur en équilibre avec la partie intérieure en grossissant le manche suivant la manière usitée par les Anglais; ainsi, on est dispensé de faire usage de ce contrepoids excessif. On doit donc conclure de-là que toute autre longueur plus grande que celle  $b = 9$ , seroit préjudiciable à cause qu'elle auroit besoin d'un contre-poids; & si l'on ne fait pas usage de ce contre-poids, le même inconvénient arrive, c'est-à-dire, que la marche est diminuée.

(333.) Pour s'assurer de ce que nous venons de dire, il est nécessaire de chercher les valeurs avantageuses de  $K$  & de  $\frac{b}{a}$ , non

dans l'équation  $u = \frac{2KVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2Ktn}$ , qui correspond au cas unique, dans lequel la Rame est équilibrée, mais dans l'équation générale

$$u = \frac{2Vtnb(a+b)\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}\right)}{TmRb^2 + a^2tn\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}\right)}; \text{ ou, en substituant la valeur}$$

de  $V = \left(\frac{Q-K}{Q}\right)W$ , dans celle  $u = \dots\dots\dots$

$$\frac{2Wtnb(a+b)(Q-K)\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}\right)}{Q(TmRb^2 + a^2tn\left(K - \frac{GP}{a} + \frac{meb}{a}\right))}. \text{ Faisons maintenant, pour}$$

simplifier le calcul  $\frac{GP - meb}{a} = A$ , & supposant ensuite que  $K$  est une quantité variable, égalons à zéro la différentielle de l'équation, & nous aurons  $K^2 + 2\left(\frac{TmRb^2}{a^2tn} - A\right)K = \frac{TmRb^2}{a^2tn}(Q - A) - A^2$ : équation d'où l'on tirera la valeur la plus avantageuse de  $K$ , dont il convient de faire usage. Substituant cette valeur dans celle de  $u$ , & différenciant cette dernière en faisant varier  $b$ , on en déduira une équation qui donnera de même la valeur la plus avantageuse de  $b$ ; ou bien, sans substituer la valeur la plus avantageuse de  $K$ , dans celle de  $u$ , on différenciera de nouveau cette dernière, en faisant varier  $b$ , & on égalera les deux différentielles (Tome I, 736.). De quelque manière qu'on procède, on parviendra toujours à une équation très-composée, que nous pouvons nous dispenser de calculer, en considérant que si l'on augmente seulement d'un pied la valeur 9 qu'on a trouvée pour  $b$ ; c'est-à-dire, si l'on suppose  $b = 10$ , il en résultera  $\frac{GP - meb}{a} = A = 3$ ; substituant cette valeur de  $A$  dans l'équation  $K^2 + 2\left(\frac{TmRb^2}{a^2tn} - A\right)K = \dots\dots\dots$

$\frac{TmRb^2}{a^2tn}(Q - A) - A^2$ , & faisant, comme ci-dessus,  $Q = 81$ ,  $mR = 60$ ,  $T = 3$ ,  $t = 1$ ,  $a = 4$ , &  $n = 15$ ; on trouvera  $K = 33$ ,

&  $V = 3 \left( \frac{81-33}{81} \right)$  : quantités qui, étant substituées dans la va-

leur de  $u = \frac{2Vtnb(a+b) \left( K - \frac{GP}{a} + \frac{m\epsilon b}{a} \right)}{TmRb^2 + a^2tn \left( K - \frac{GP}{a} + \frac{m\epsilon b}{a} \right)}$ , donnent  $u = 8$  pieds  $\frac{2}{3}$

par seconde; vitesse équivalente à 5 milles  $\frac{1}{2}$  par heure; c'est environ 1 mille de moins que dans le cas de  $b=9$ , les parties de la Rame étant en équilibre. On ne peut donc mieux faire que de s'en tenir à cette disposition, qui est, sans contredit, la plus avantageuse; c'est-à-dire qu'on doit se borner à mettre en équilibre la partie extérieure de la Rame avec l'intérieure, par le bois seul dont elle est formée; & dans ce cas, on aura à peu près  $b = \frac{2}{4}a$ . Cependant si l'équation  $b^3 + \frac{1}{2}ab^2 - \frac{Qa^2tn}{TmR}b - \frac{Qa^2tn}{V TmR} = 0$ , donnoit une

moindre valeur pour  $b$ , il faudroit s'arrêter à celle-ci, & équilibrer la Rame, en diminuant alors la grosseur du manche. Au reste, la valeur de  $K$  sera (320.)  $= -\frac{TmRb^2}{a^2tn} + \frac{TmRb^2}{a^2tn} \left( 1 + \frac{a^2tnQ}{TmRb^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ , celle de  $V$  (319.)  $= W \left( \frac{Q-K}{Q} \right)$ ; & enfin (318.) celle de  $u = \frac{2KVtnb(a+b)}{TmRb^2 + a^2Ktn}$ .

(334.) Dans une Galere de 40 Rames, on a  $mR = 640$ , la longueur du manche  $= 12$  pieds; mais cependant la distance de l'apostis au centre des forces des Rameurs, est seulement  $= 9$  pieds, parce que les cinq Rameurs qui sont attachés à chaque Rame occupent environ 7 pieds  $\frac{1}{2}$  du manche. On a de plus  $T = 4$ ,  $t = 1$ ,  $Q = 405$ , qui est le produit de 81 par 5, &  $W = 3$ , comme ci-dessus. D'après toutes ces données, l'équation qui donne la valeur de  $b$ , devient  $b^3 - 50b^2 - 513b - 1156 = 0$ ; d'où l'on tire  $b = 60$  pieds, environ; mais cette longueur étant plus grande que  $\frac{2}{4}a = \frac{2}{4} \cdot 12$  pieds  $= 27$  pieds, il faut s'en tenir à cette dernière, & faire la distance  $b$  de l'apostis au centre des pales  $= 27$  pieds. La valeur de  $b$  étant ainsi déterminée, l'équation qui donne la valeur de  $K$ , se changera en  $K = -64 \cdot 9 + 64 \cdot 9 \left( 1 + \frac{2 \cdot 5}{64} \right)^{\frac{1}{2}} = 180$ ; ce qui donnera  $V = 3 \left( \frac{405-180}{405} \right) = 1 \frac{2}{3}$ ; d'où il résulte enfin  $u = \frac{360 \cdot 1 \frac{2}{3} \cdot 40 \cdot 27 \cdot 36}{4 \cdot 640 \cdot 27 \cdot 27 + 81 \cdot 180 \cdot 40} = 9$  pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde; c'est le nombre de pieds que fera la Galere dans chaque seconde; vitesse équivalente à 5 milles  $\frac{7}{10}$  par heure.

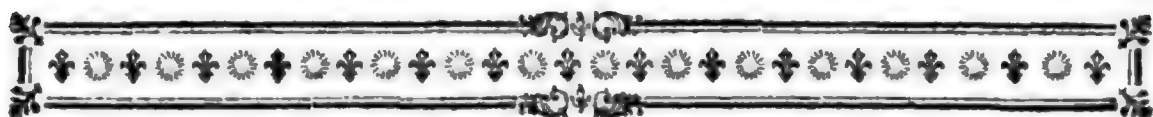
(335.) Il ne nous reste plus maintenant, pour terminer ce *Chapitre*, que de faire voir, comme nous l'avons promis (304.), que l'inertie de la Rame mise en mouvement peut être négligée dans le calcul.

Pour cela, supposons que  $\pi$  exprime le poids de la partie extérieure de la Rame, &  $g$  la distance de son centre de gravité à l'apostis; nous pourrions représenter son inertie par  $\frac{g^2 \pi V}{f a}$ ; & pareillement  $\frac{h^2 \pi V}{f a}$  sera celle de la partie intérieure,  $\Pi$  exprimant son poids, &  $h$  la distance de son centre de gravité à l'apostis. Ces deux forces doivent être surmontées par le Rameur, aussi bien que celles qu'on a déjà considérées. Il faut donc en tenir compte, & pour cela les introduire dans l'équation de l'Art. 309. Supposant donc  $(\frac{g^2 \pi}{f a} + \frac{h^2 \pi}{f a}) V = P$ , cette équation sera  $2akVu = \frac{TmRau^2}{sn} - \frac{a^2 ku}{b^2} (2bV - au) + P$ , qui se réduit à  $u = \frac{kVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2 ktn} \left( 1 + \left( 1 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 ktn)}{k^2 V^2 tna(b+a)^2} \right)^{\frac{1}{2}} \right)$ , ou  $u = \dots$   
 $\frac{kVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2 ktn} \left( 2 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 ktn)}{2k^2 V^2 tna(b+a)^2} \right)$ . Mais  $\frac{2kVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2 ktn}$  est la valeur de  $u$  que nous avons trouvée ci-dessus; nommant donc celle-ci  $w$ , on aura  $u = w - \frac{Pb}{kV^2 a(b+a)w}$ ; & , par conséquent, la différence de  $u$  à  $w$ , ou  $w - u = \frac{Pb}{kV^2 a(b+a)w} = \frac{b(\frac{g^2 \pi}{f} + \frac{h^2 \pi}{f})}{k a^2 (b+a)w}$ ; mais  $\frac{g^2 \pi}{f} + \frac{h^2 \pi}{f}$  est à peu près  $= \frac{1}{4} a^2 k$ : donc on aura  $w - u = \frac{b}{5(b+a)w}$ , ou, en faisant  $b = \frac{2}{3} a$ ,  $w - u = \frac{9a}{20aw} = \frac{9}{20w}$ ; de sorte que lorsque  $w = 9$ , on aura  $w - u = \frac{1}{20}$  de pied; quantité négligeable \*.

\* On a traduit littéralement tout cet Article, quoique le calcul en paroisse fort peu exact, l'Auteur parvient à l'équation  $u = \dots$   
 $\frac{kVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2 ktn} \left( 1 - \left( 1 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 ktn)}{k^2 V^2 tna(b+a)^2} \right)^{\frac{1}{2}} \right)$ ; & d'abord, pour simplifier l'expression, il extrait la racine de la partie radicale, & se contente des deux premiers termes de la série que donne cette extraction; & en cela, il a raison: car le second terme du radical est évidemment plus petit que le premier. Si on en vouloit une démonstration, on remarquerait, avec l'Auteur, que  $\frac{2kVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2 ktn}$  est la valeur de  $u$  trouvée dans l'Art.

311; ainsi, en exprimant par  $w$  cette valeur, on aura  $\frac{1}{w} = \frac{TmRb^2 + a^2 ktn}{2kVtnb(b+a)}$ . Multipliant de part & d'autre par  $\frac{2bP}{akV(b+a)}$ , on aura  $\frac{2bP}{akV(b+a)w} = \frac{P(TmRb^2 + a^2 ktn)}{k^2 V^2 tna(b+a)^2}$ ; mais comme l'observe l'Auteur,  $P$  est à peu près  $= \frac{1}{4} akV$ , substituant cette valeur dans le premier membre, & faisant  $b = \frac{2}{3} a$ , il deviendra  $= \frac{18}{65} \cdot \frac{1}{w}$ ; quantité qui est évidemment une fraction tant que  $w$  sera plus grand que  $\frac{18}{65}$ . Ainsi, le second terme du radical sera fractionnaire, & la série qui exprimera la valeur de ce radical ne peut manquer d'être convergente, tant que l'Embarcation aura une vitesse de plus des  $\frac{18}{65}$  d'un pied par seconde: ce sera le plus grand nombre des cas, & sur-tout celui dont il est ici question.

La valeur de  $u$  devient donc, après l'extraction de la racine,  $= \dots$   
 $\frac{kVtnb(b+a)}{TmRb^2 + a^2 ktn} \left( 2 - \frac{P(TmRb^2 + a^2 ktn)}{2k^2 V^2 tna(b+a)^2} \right) = \dots$



## LIVRE QUATRIÈME.

Des Actions &amp; des Mouvements du Navire.

## CHAPITRE I.

*De la Marche, ou du Mouvement progressif, du Vaisseau, par l'impulsion du vent sur les voiles, & du Rumb de vent que cette impulsion l'oblige de suivre.*

(336.) Nous distinguerons trois sortes de Mouvements progressifs dans le Vaisseau : l'un dirigé suivant la quille, que nous appellerons *Mouvement direct* ; l'autre suivant la perpendiculaire à la quille, que nous appellerons *Mouvement latéral* ; & le troisième, qui est composé des deux précédents, & qui, par conséquent, exprime le véritable Rumb que suit le Vaisseau, que nous appellerons *Mouvement oblique*. La considération de ces trois Mouvements nous fournira les connoissances suffisantes pour déterminer la marche, & le Rumb de vent que suit le Vaisseau ; mais cependant il est nécessaire d'en considérer un autre, peut être le plus essentiel de tous ; c'est celui que les Marins appellent l'*Élancement vers l'origine du vent* \* ; c'est-à-dire, le Mouvement par lequel le Navire gagne au vent, ou par lequel il se dirige directement vers l'origine du vent. Car quoique ce mouvement soit le résultat des

$$\frac{2kV\cos b(b+a)}{2mRb^2 + a^2k\sin} \left(1 - \frac{1}{4} \times \frac{P(TmRb^2 + a^2k\sin)}{k^2V^2\sin a(b+a)^2}\right) = w \left(1 - \frac{bP}{2aV\sin k(b+a)w}\right) =$$

$$w - \frac{bP}{2aV\sin k(b+a)}. \text{ Donc } w - u = \frac{bP}{2aV\sin k(b+a)} = \frac{b \left( \frac{g^2}{f} + \frac{h^2}{F} \right)}{2a^2k(b+a)} = \dots$$

$$\frac{90}{100(b+a)}, \text{ en faisant } \frac{g^2}{f} + \frac{h^2}{F} = \frac{1}{5}a^2k. \text{ Supposant enfin } b = \frac{2}{3}a, \text{ on aura } w - u =$$

$$\frac{9}{100 \cdot 130} = \frac{9}{13000} = \frac{1}{1500} \text{ de pieds environ ; quantité qui ne dépend point de la valeur de } w ;$$

$$\text{comme le dit l'Auteur, mais de la valeur de } \frac{g^2}{f} + \frac{h^2}{F}, \text{ & de la relation entre } b \text{ & } a ;$$

\* En Espagnol, *Salida á Barlovento*.



autres, il ne dépend pas seulement du plus grand, ou du moindre Mouvement direct, mais de la combinaison de celui-ci avec le Mouvement latéral. Tous ces Mouvements proviennent de l'action que le vent communique au Vaisseau, en agissant sur les voiles, sur le corps du Vaisseau, sur les agrès, & sur les autres choses sur lesquelles il produit une impulsion. Ils proviennent aussi du choc des lames, & de la force des courants; mais nous nous proposons seulement, dans ce *Chapitre*, de déterminer ceux qui résultent de l'action du vent sur les voiles. Presque tous les Auteurs qui ont traité cette matière, à l'exception de quelques-uns, tels que MM. Parent, & Jacques Bernoulli, ont fondé leurs raisonnements non-seulement sur le faux principe des résistances des fluides, mais encore sur la supposition que la vitesse du vent est infinie à l'égard de celle que prend le Vaisseau. Ils se sont arrêtés naturellement à cette idée, parce qu'elle facilite le calcul; mais cette supposition est si fort éloignée de la vérité, qu'on verra, dans les *Chapitres* suivants, avec grand étonnement, sans doute, que le Navire peut prendre, ayant sa voilure bien disposée, & même qu'il prend, en effet, une vitesse presque égale à celle du vent qui le pousse. C'est une vérité que l'expérience confirme, & qu'on démontrera en faisant voir dans quelle erreur on a été jusqu'ici, particulièrement sur la vitesse du vent, qu'il étoit nécessaire de supposer énorme, pour accorder l'expérience avec les résultats du calcul.

(337.) La force que fait le vent sur les voiles, suivant la direction de la quille, après avoir mis le Vaisseau en mouvement, & lui avoir donné, suivant cette direction, toute la vitesse possible, est en équilibre avec la résistance directe que l'eau oppose à la proue. La même chose arrive pour la vitesse latérale, ce qui nous donne deux équations, qui sont celles qui doivent nous fournir les connoissances qui sont l'objet de nos recherches. La première de ces forces, celle du vent sur les voiles, a été trouvée (272 & 280.)  $= \frac{1}{2} m V A^2 G \sin \alpha \sin (\beta - \delta)^*$ ; mais il faut observer que cette force n'a lieu qu'en tant que le Vaisseau, ou ses voiles, n'ont aucun mouvement: aussi-tôt qu'elles se meuvent, cette force diminue, parce que la vitesse relative avec laquelle le vent choque la voile, diminue pareillement de toute celle que

---

\* Cette expression est celle de l'Art. 272, en mettant  $A^2$  pour la surface de toutes les voiles, & en faisant  $G = \frac{\sin \frac{1}{2}(\pi - \gamma)}{\text{Arc} \frac{1}{2}(\pi - \gamma)}$ , comme il est prescrit à l'Article 280.

prend le Vaisseau dans cette direction. Supposons que  $QN$  représente la quille du Navire,  $Q$  la poupe, &  $N$  la proue,  $HI$  la vergue,  $KE$  la direction du vent,  $EF$  la direction oblique que prend le Vaisseau. Du point  $F$  soit abaissé la perpendiculaire  $FN$ ; & si  $EF$  représente la vitesse oblique du Vaisseau,  $EN$  représentera sa vitesse directe, &  $FN$  sa vitesse latérale : de sorte que les trois lignes  $EF$ ,  $EN$ , &  $FN$ , seront entr'elles comme ces trois vitesses. Soit tiré de plus les droites  $GNT$ ,  $KI$ , perpendiculaires à la voile, & si  $KE$  représente la vitesse  $V$  absolue du vent,  $KI = V \sin \alpha$  représentera celle avec laquelle il tombe perpendiculairement sur la vergue, celle-ci étant supposée sans mouvement. Si l'on tire maintenant  $FG$  parallèlement à la vergue,  $TG$  exprimera la vitesse que prend la vergue, suivant une direction qui lui est perpendiculaire. Donc la vitesse relative avec laquelle le vent frappe perpendiculairement la vergue, sera  $= KI - TG = V \sin \alpha - TG$ ; & c'est de cette expression que nous devons faire usage, au lieu de  $V \sin \alpha$  seul.

(338.) Pour trouver cette vitesse, soit  $A^2$  la surface de toutes les voiles.

$V$  la vitesse du vent.

$u$  la vitesse directe du Vaisseau.

$v$  sa vitesse latérale.

$w$  sa vitesse oblique.

$W$  la vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne dans le vent.

$\alpha$  l'angle que la direction du vent forme avec la vergue.

$\beta$  l'angle que forme la vergue avec la quille.

$\gamma$  l'angle que forme la direction du vent avec la quille.

Cela posé,  $\beta$  exprimant l'angle  $NET$ , &  $EN$  étant  $= u$ , on aura  $NT = u \sin \beta$ ; & par la similitude des triangles  $NET$ ,  $FNG$ , on aura aussi  $NG = v \cos \beta$ , à cause que  $FN = v$ ; donc  $NT + NG = TG = u \sin \beta + v \cos \beta$ ; donc la vitesse avec laquelle le vent frappe perpendiculairement la vergue, sera  $= V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta$ , & la force que fait la voile dans le sens de la quille (337.),  $= \frac{1}{2} m A^2 G \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$ . Cette force est à celle qu'elle exerce latéralement (272.), comme  $\sin(\beta - \delta)$  est à  $\cos(\beta - \delta)$ : donc la force latérale avec laquelle les voiles agissent, sera  $= \frac{1}{2} m A^2 G \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$ .

(339.) Les forces, ou résistances, qu'éprouve le Vaisseau, tant par la proue, ou directement, que par le côté, ou perpendiculairement, ont été déterminées ci-devant (Liv. II, Chap. V); mais, pour suivre le calcul dans toute sa généralité, nous supposerons la

PLANE. IX.

premiere de ces résistances  $= mru$ , & la seconde  $= mRv$ ,  $r$  &  $R$  exprimant les quantités qu'on a trouvées dans le *Chapitre* cité. Ainsi, nous aurons, d'après cela, ces deux équations, . . . . .

$$mru = \frac{1}{10} mA^2 G \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta), \text{ \& \dots}$$

$$mRv = \frac{1}{10} mA^2 G \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta). \text{ La pre-$$

$$\text{miere donne } v = \frac{GA^2 \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta) - 20ru}{GA^2 \sin(\beta - \delta) \cos \beta}, \text{ \& la seconde donne}$$

$$\text{aussi } v = \frac{GA^2 \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta)}{GA^2 \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20R}. \text{ Donc on aura . . . . .}$$

$$\frac{GA^2 \sin(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta) - 20ru}{GA^2 \sin(\beta - \delta) \cos \beta} = \frac{GA^2 \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta)}{GA^2 \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20R}; \text{ d'où l'on}$$

$$\text{tire } u = \frac{GA^2 RV \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{GA^2 R \sin(\beta - \delta) \sin \beta + r \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20Kr} = \dots$$

$$\frac{GA^2 RV \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r(GA^2 \cos \delta + 20KR)}; \text{ c'est l'expression de la vitesse}$$

directe que doit prendre le Vaisseau. Si nous substituons sa valeur dans l'une ou l'autre des valeurs de  $v$ , nous aurons  $v = \dots$

$$\frac{GA^2 r V \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r(GA^2 \cos \delta + 20KR)}; \text{ c'est l'expression de la vitesse}$$

latérale que doit prendre pareillement le Vaisseau.

$$(340.) \text{ Nous aurons donc, d'après cela, } \frac{v}{u} = \frac{r \cos(\beta - \delta)}{R \sin(\beta - \delta)} = \dots$$

$$\frac{r}{R \tan(\beta - \delta)}; \text{ mais, comme ce rapport } \frac{v}{u}, \text{ ou } \frac{FN}{EN} \text{ exprime la tan-}$$

gente de l'angle  $FEN$ , que les Marins appellent *l'angle de la Dérive*,

$$\text{si nous appelons cet angle } \theta, \text{ on aura } \tan \theta = \frac{r}{R \tan(\beta - \delta)}.$$

(341.) Faisant attention que les vitesses  $u$  &  $v$  sont entre elles, comme  $R \sin(\beta - \delta)$  est à  $r \cos(\beta - \delta)$ , si l'on prend ces expressions

pour les valeurs de ces vitesses, on aura  $(R^2 \sin^2(\beta - \delta) + r^2 \cos^2(\beta - \delta))^{\frac{1}{2}}$

pour l'expression de la vitesse oblique  $w$ , & la vraie vitesse  $w$  se trouvera, par cette analogie,  $R \sin(\beta - \delta)$  est à . . . . .

$$(R^2 \sin^2(\beta - \delta) + r^2 \cos^2(\beta - \delta))^{\frac{1}{2}}, \text{ comme } \frac{A^2 GR V \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r(GA^2 \cos \delta + 20KR)};$$

$$\text{est à } w = \frac{GA^2 V \sin \alpha R^2 \sin(\beta - \delta) + r^2 \cos^2(\beta - \delta)^{\frac{1}{2}}}{GA^2 (R - r) \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r(GA^2 \cos \delta + 20KR)}.$$

(342.) Il ne nous reste plus maintenant qu'à trouver la vitesse  $W$  avec laquelle le Vaisseau gagne dans le vent, ou avec laquelle il

s'approche de l'origine du vent. Pour y parvenir, supposons que la direction du vent soit représentée par  $KE$ , que  $EN$  représente

la vitesse directe, &  $NF$  la vitesse latérale; en élevant, perpendiculairement à la direction  $KE$ , la droite  $EX$ , que les Marins appellent

*la perpendiculaire du vent*, & tirant  $NX$  parallèlement à la même direction, &  $FG$  perpendiculaire à cette dernière, alors  $XG$  représen-

tera

tera la vitesse avec laquelle le Navire s'élève dans le vent \*. Pour trouver  $NX$ ; nous avons le triangle rectangle  $NEX$ , dans lequel l'angle  $N$  est  $= \gamma$ , à cause qu'il est égal à l'angle  $NEK$ , & l'hypoténuse  $EN = \frac{GA^2 RV \sin \alpha \sin (\beta - \delta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$ , qui est la

vitesse directe: donc  $NX = \frac{GA^2 RV \cos \gamma \sin \alpha \sin (\beta - \delta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$ .

En procédant de la même manière, dans le triangle  $NFG$  semblable au précédent, & dans lequel on a la vitesse latérale  $NF = \frac{GA^2 RV \sin \alpha \cos (\beta - \delta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$ ; on aura  $NG = \dots \dots$

$\frac{GA^2 RV \sin \gamma \sin \alpha \cos (\beta - \delta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$ , donc  $XG = NX - NG$   
 $= W = \frac{GA^2 RV \sin \alpha (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta))}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$ .

(343.) On peut simplifier les expressions de toutes ces vitesses, & faciliter les calculs, si on élimine l'angle  $\alpha$ , en substituant la valeur de son sinus exprimée en sinus & cosinus des angles  $\gamma$  &  $\beta$ ; car, attendu que  $\gamma = \alpha + \beta$ , (271.), on aura  $\sin \alpha = \sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta$ . Ainsi ces valeurs deviendront  $\dots \dots$

$$u = \frac{GA^2 RV \sin (\beta - \delta) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$$

$$v = \frac{GA^2 RV \cos (\beta - \delta) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$$

$$w = \frac{GA^2 V (R^2 \sin (\beta - \delta)^2 + r^2 \cos (\beta - \delta)^2)^{\frac{1}{2}} (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$$

$$W = \frac{GA^2 V (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 (R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r (GA^2 \cos \delta + 20R)}$$

(344.) Pour que ces expressions puissent nous servir, tant pour les cas où l'on navigue vent large, que pour ceux où l'on navigue à la bouline, on doit observer que puisque le terme qui contient  $\cos \gamma$  est négatif, dans le cas de la bouline, comme on l'a exprimé dans les formules, il sera positif, dans le cas du vent large: par conséquent, en changeant seulement le signe du terme où se trouve ce cosinus, elles exprimeront les vitesses pour ce cas \*\*. Mais il est essentiel d'observer que pour éviter toute con-

\* Car si le Vaisseau ne gaignoit pas au vent, il suivroit la direction  $EX$  de la perpendiculaire du vent: donc la vitesse avec laquelle il s'éloigne de  $EX$ , en gagnant vers l'origine du vent, sera celle avec laquelle il s'élève dans le vent. Or, en vertu de la vitesse directe  $EN$ , & de la vitesse latérale  $NF$ , il parvient au point  $E$  dans le même temps qu'il auroit employé à parcourir séparément les espaces  $EN$ ,  $NF$ , en vertu de ces deux vitesses respectives. Donc la distance du point  $E$  à la perpendiculaire du vent, c'est-à-dire,  $XG$ , est l'expression de la vitesse avec laquelle le Vaisseau s'élève dans le vent.

\*\* Car dans le cas de la bouline on a  $\gamma < 90^\circ$ , &  $\cos \gamma$  est positif; ainsi le terme où se trouve ce cosinus étant soustrait de celui qui le précède, ce terme devient négatif;

fusion, nous renfermerons dans le cas de la bouline, tous les cas quels qu'ils soient, où l'angle  $\gamma$  est aigu, ou moindre que  $90^\circ$ , en le mesurant vers la proue; & dans le cas du vent large, tous ceux où il est plus grand que  $90^\circ$ ; de sorte que lorsque  $\gamma = 90^\circ$ , on aura  $\cos \gamma = 0$ ; & lorsque  $\gamma = 180^\circ$ , ce qui est le cas dans lequel on navigue vent arrière, alors  $\cos \gamma = 1$ .

(345.) La première connoissance que nous fournissent ces formules, est que ces quatre vitesses seroient en raison directe de la vitesse  $V$  du vent, en supposant la même quantité de voiles, & leur disposition aussi la même, si la vitesse  $V$ , en variant, ne faisoit pas varier en même temps  $G = \frac{\sin \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}{\text{Arc } \frac{1}{2}(\Pi - \pi)}$ , (280.), ainsi que  $\Delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ , (270.). La quantité  $V$  augmentant,  $\Pi$  augmente (269.), &  $\pi$  diminue, par conséquent  $G$  diminue en même temps\*: & comme  $\Pi$  augmente dans une plus grande raison que  $\pi$  ne diminue, il s'ensuit que  $\Delta$  augmente: donc en vertu de ces deux raisons, la valeur de  $u$  doit être moindre qu'elle ne seroit sans ces altérations; & par conséquent elle ne peut augmenter dans la même raison que  $V$ . On doit entendre la même chose de la vitesse oblique  $w$ , & de la vitesse  $W$  avec laquelle le Vaisseau gagne au vent; mais la vitesse latérale  $v$  augmente, au contraire, dans une plus grande raison.

(346.) Pareillement, les valeurs de  $G$  & de  $\Delta$  variant par la différente courbure de la voile, & cette courbure variant suivant la tension de la voile, & la qualité de la toile dont elle est formée (265), il s'ensuit que plus la toile sera d'un tissu fort & ferré; c'est-à-dire, moins elle sera disposée à prendre une grande courbure, & plus la voile sera tendue, plus les vitesses directe, oblique, & pour gagner au vent, seront grandes, & plus, au contraire, la vitesse latérale sera petite.

(347.) Comme la quantité  $R$  multiplie tout le numérateur dans la vitesse directe, & seulement une partie du dénominateur; & que la quantité  $r$  se trouve seulement dans le dénominateur; il s'ensuit que plus le rapport  $\frac{R}{r}$  sera grand, plus cette vitesse sera petite. Dans l'expression de la vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, le numérateur diminue, & le dénominateur augmente à mesure que  $r$  augmente; donc cette vitesse sera d'autant plus petite que  $r$  sera

mais dans le cas du vent large,  $\gamma$  est  $> 90^\circ$ , ainsi  $\cos \gamma$  est négatif, & le terme où il se trouve sera positif par l'effet de la soustraction.

\* Car  $\Pi$  augmentant &  $\pi$  diminuant,  $\Pi - \pi$  devient plus grand; & comme les arcs croissent dans une plus grande raison que leurs sinus, le dénominateur de la valeur de  $G$  devient plus grand à l'égard du numérateur; ainsi  $G$  diminue de valeur.



plus grande : de sorte que si  $r$  devenoit  $= \frac{R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta)}{\sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta)} = \frac{R \tan (\beta - \delta)}{\tan \gamma}$ , cette vitesse seroit nulle, & le Vaisseau ne pourroit aucunement gagner au vent ; ou , ce qui revient au même , pour que le Vaisseau puisse gagner au vent , il faut qu'on ait  $\tan (\beta - \delta) > \frac{r}{R} \tan \gamma$ .

(348.) Comme la quantité  $A^2$ , qui exprime la surface de toutes les voiles, multiplie tous les termes des numérateurs, tandis qu'elle ne multiplie pas tous ceux des dénominateurs ; il s'ensuit que plus on déferlera de voile, plus en général les quatre vitesses ci-dessus deviendront grandes. La vitesse directe & l'oblique augmentent au point de devenir égales, & même plus grandes que celle du vent ; & si cela n'arrive pas dans un Vaisseau, on le voit arriver dans d'autres Embarcations. Pour cela, il faut que le coefficient  $GA^2R \sin \alpha \cdot \sin (\beta - \delta)$  du numérateur soit égal, ou plus grand que le dénominateur  $GA^2(R - ) \sin \beta \cdot \sin (\beta - \delta) + r(GA^2 \cos \delta + 20R)$ . Faisons, pour rendre la réduction plus facile,  $\alpha = 90^\circ$ , afin (270.) qu'ayant  $\delta = \frac{1}{2}(\Pi + \pi) - \alpha$ , on ait (274.)  $\delta = 0$  : alors on verra que, pour que la vitesse directe soit égale, ou plus grande que celle du vent, il suffira seulement que  $GA^2R \sin \beta$  soit  $=$ , ou  $> GA^2R \sin \beta + GA^2r \cos \beta + 20Rr$  ; ou que  $A^2$  soit  $=$ , ou  $> \frac{20Rr}{GR(\sin \beta - \sin \beta) - Gr \cos \beta}$ . Cette expression manifeste déjà clairement qu'on ne peut pas faire  $\sin \beta = 1$ , parce que cette expression deviendrait  $\frac{20Rr}{0} = \infty$ , & par conséquent, il faudroit que  $A^2$  fût  $= \infty$ , pour que l'Embarcation eût seulement une vitesse égale à celle du vent ; ce qui est infiniment éloigné de pouvoir s'obtenir dans la pratique, & même est absolument chimérique. Supposons donc  $\sin \beta = \frac{1}{2}$ , laquelle valeur n'est pas beaucoup éloignée d'être la plus avantageuse ; & dans cette supposition, pour que la vitesse du Bâtiment soit égale, ou plus grande que celle du vent, il faudra avoir  $A^2 =$ , ou  $> \frac{80Rr}{G(R - 3r)}$  ; ou, en faisant  $\pi = 60^\circ$ , & par conséquent (274.),  $G = \frac{\sin \frac{1}{2}(180^\circ - 2\pi)}{Ar \cdot \frac{1}{2}(180^\circ - 2\pi)} = \frac{1}{2} \cdot \frac{6}{3,14} = \frac{3}{3,14}$ , il faudra que  $A^2$  soit  $=$ , ou  $> \frac{251,2 \cdot Rr}{3(R - 3r)}$ . Supposons maintenant  $R = 3316$ , &  $r = 294$ , comme on l'a trouvé, Art. 187, pour le Vaisseau de 60 canons, & nous trouverons  $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R - 3r)} = 31484$  : mais (280.) ce Vaisseau ne peut déployer que 24400 pieds de voilure ; donc, dans cette disposition, la vitesse ne peut jamais parvenir à égaler celle du vent. Il seroit donc nécessaire, pour qu'il acquît cette vitesse, ou d'augmenter la voilure jusqu'au point que la sur-

face fût = 31484 pieds, ou de diminuer la valeur de  $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3r)}$ , en diminuant celle de la résistance  $r$  de la proue. Le premier de ces moyens est extrêmement dangereux, comme on le fera voir dans les *Chapitres* suivans. Le second, quoiqu'il ne convienne pas aux Vaisseaux qui doivent éprouver, par la proue, le choc de coups de mer très-violents, comme on le verra plus loin, peut être appliqué avec succès dans d'autres Bâtimens, tels que les Galeres, les Chebecs, & autres Embarcations de cette espece. Pour nous en assurer, faisons  $24400 = \frac{251,2 \cdot 3316r}{3(3316-3r)}$ , & nous trouverons  $r = 240$ , à fort peu près : c'est la valeur que devoit avoir  $r$ , au lieu de 294, pour que le Vaisseau pût marcher aussi vite que le vent ; & attendu que les résistances sont comme les sinus des angles d'incidence, & ces sinus comme les longueurs du Vaisseau, tout le reste demeurant constant, il s'ensuit qu'en augmentant la longueur du Vaisseau dans la raison de 240 à 294, il pourra prendre une vitesse égale à celle du vent ; & en lui donnant une longueur égale à 4 fois  $\frac{1}{2}$  sa largeur, il en pourra prendre une qui surpasse celle du vent. Comme personne n'ignore qu'une Galere a une longueur de plus de sept fois sa largeur, & qu'en outre, sa proue est beaucoup plus fine à proportion, il s'ensuit qu'une Galere, ayant ses voiles bien orientées, marche plus vite que le vent. Pour ne laisser aucun doute sur ce point, nous n'avons qu'à faire, dans la formule  $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3r)}$ ,  $r = 15$  &  $R = 300$ , qui sont les valeurs des résistances dans une Galere, & nous trouverons, à fort peu près,  $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3r)} = 1477$  ; mais, dans une Galere,  $A^2$  est tout au moins de 3000 : donc elle va beaucoup plus vite que le vent. Dans un grand Chebec,  $r = 60$ , &  $R = 700$  ; ce qui donne  $\frac{251,2 \cdot Rr}{3(R-3r)} = 6763$  ; mais  $A^2 = 9000$  : donc ce Bâtiment va aussi beaucoup plus vite que le vent. Au reste, il faut bien observer que tout ce que nous venons de dire ne peut avoir lieu qu'autant que les vents sont doux & modérés, & qu'ils permettent à ces Embarcations de porter toute leur voilure ; car aussi-tôt qu'on est obligé de ferrer des voiles,  $A^2$  diminue, & l'équation ci-dessus ne peut plus avoir lieu. Il y a, dans les Vaisseaux, une autre circonstance qui s'oppose à ce qu'ils puissent jouir de cet avantage, c'est de ne pouvoir faire  $\sin \beta = \frac{1}{2}$ , ou  $\beta = 30^\circ$  : car on a vu (275.) que, dans un Vaisseau, lorsque l'angle  $\beta$  est le moins ouvert, il est encore de  $35^\circ$ , & qu'il n'est pas possible de le faire plus petit. Dans les Galeres, les Chebecs, & en général dans tous les Bâtimens qui portent des voiles

latines, cet angle peut être beaucoup moindre que  $30^\circ$ , & en cela les voiles latines ont de l'avantage sur les voiles quarrées.

(349.) Les valeurs des angles  $\gamma$  &  $\beta$ , qu'on doit employer, présentent encore beaucoup de variétés & d'avantages; mais l'étendue de cet objet nous oblige à en réserver l'examen pour un autre *Chapitre*: nous nous bornerons, dans celui-ci, à comparer les formules à la pratique habituelle de la Marine, & nous en ferons voir la parfaite conformité.

(350.) En naviguant vent en poupe, on a  $\gamma = 180^\circ$ ; & comme (177.),  $\beta = \frac{1}{2}(\gamma + 27^\circ)$ , &  $\gamma = \alpha + \beta$ , nous aurons  $\beta = 90^\circ$ , &  $\alpha = 90^\circ$ ; ce qui (270.) donne  $\delta = \frac{1}{4}(180^\circ) - \alpha = 0$ . Ces valeurs étant substituées dans l'expression de la vitesse directe, elle deviendra  $u = \frac{G^2 V}{GA^2 + 20r}$ ; c'est la vitesse que prendra l'Embarcation en allant vent arrière. Supposons maintenant que le Vaisseau de 60 canons, navigue par un vent modéré, avec la misaine = 2610, le grand hunier = 3640, le grand perroquet = 1500, deux bonnettes de hune = 2200, & deux bonnettes basses = 3000, la somme des surfaces de ces voiles sera = 12950 =  $A^2$ . Substituant cette valeur avec celle de  $r = 294$ , & faisant  $G = 1$ , à cause qu'on suppose le vent modéré (280.), on aura la vitesse  $u$  du Vaisseau =  $\frac{12950 V}{12950 + 5880} = \frac{12950 V}{18830}$ , ou, à peu près,  $u = \frac{69}{100} V$ . Si la vitesse du vent étoit telle qu'il parcourût 10 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $6 \frac{9}{10}$  dans le même temps; vitesse qui est équivalente à 4 milles  $\frac{7}{10}$  par heure: & si le vent parcourroit 15 pieds par seconde le Vaisseau en parcourroit  $10 \frac{2}{5}$  dans le même temps; ce qui équivaut à 6 milles  $\frac{2}{5}$  par heure. Le vent augmentant davantage de vitesse, il est alors nécessaire de diminuer la valeur de  $G$ : supposons-la =  $\frac{7}{8}$ , on aura  $u = \frac{\frac{7}{8} \cdot 12950 V}{\frac{7}{8} \cdot 12950 + 5880} = \frac{11311 V}{17211}$ , ou, à peu près,  $u = \frac{66}{100} V$ ; valeur qui est moindre que la précédente seulement de  $\frac{3}{100} V$ . Si donc, avec la même quantité de voiles, le vent parcourroit 20 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $13 \frac{1}{5}$  dans le même temps; ce qui équivaut à 7 milles  $\frac{2}{5}$  par heure. Enfin, si l'on pouvoit porter la même voilure, le vent ayant une vitesse de 25 pieds par seconde, le Vaisseau parcourroit 16 pieds  $\frac{1}{4}$  dans le même temps; vitesse équivalente à 9 milles  $\frac{2}{5}$  par heure: mais c'est ce que l'on ne voit pas dans la pratique, & fournit une preuve évidente que lorsque le vent a une vitesse de 25 pieds par seconde, il n'est pas possible que le

Vaisseau porte toutes ses voiles. En conservant seulement la misaine & le grand hunier, la quantité  $A^2$  se réduit à 6250; & par conséquent  $u$  devient  $= \frac{\frac{7}{8} \cdot 6250 V}{\frac{7}{8} \cdot 6250 + 5880} = \frac{5469}{11349} V$ , ou à peu près  $u = \frac{48}{100} V$ . Si donc le vent parcourroit 25 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 12, ce qui est équivalent à 7 milles  $\frac{1}{2}$  par heure; & si le vent parcourroit 30 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 14  $\frac{1}{2}$ , ce qui revient à 8 milles  $\frac{5}{100}$  par heure. Prenant les trois ris dans le grand hunier, la surface de cette voile se réduit à 2280, & l'on a  $A^2 = 4890$ , par conséquent  $u$  sera  $= \frac{\frac{7}{8} \cdot 4890 V}{\frac{7}{8} \cdot 4890 + 5880} = \frac{4279}{10159} V$ , ou à peu près  $u = \frac{42}{100} V$ . Si on suppose maintenant la vitesse du vent de 30 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourra 12  $\frac{1}{2}$  dans le même temps; ce qui est équivalent à 7 milles  $\frac{5}{100}$  par heure: & si la vitesse du vent devenoit de 35 pieds, celle du Vaisseau seroit de 14  $\frac{1}{2}$ ; ce qui répond à 8 milles  $\frac{5}{100}$  par heure. Enfin, le grand hunier étant ferré, & la misaine demeurant seule, on aura  $A^2 = 2610$ ; par conséquent  $u = \frac{\frac{7}{8} \cdot 2610 V}{\frac{7}{8} \cdot 2610 + 5880} = \frac{2284}{8164} V$ , ou à peu près  $u = \frac{28}{100} V$ : si donc le vent parcourroit 40 pieds par seconde, le Navire en parcourroit 11  $\frac{1}{2}$  dans le même temps; ce qui répond à 6 milles  $\frac{5}{100}$  par heure: si le vent parcourroit 50 pieds par seconde, le Navire en parcourroit 14 dans le même temps; ce qui répond à 8 milles  $\frac{1}{2}$  par heure: enfin, si le vent parcourroit 60 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 16  $\frac{1}{2}$ ; ce qui répond à 10 milles  $\frac{5}{100}$  par heure: mais c'est ce qu'on ne verra que très-rarement; d'où l'on doit conclure qu'un vent dont la vitesse est de 60 pieds par seconde est un vent très-violent.

(351.) Dans la navigation vent large, il y a différents cas essentiels à considérer; examinons d'abord celui dont il a été parlé à l'Art. 278, cas dans lequel ayant  $\gamma = 134^\circ$ , on a  $\beta = 70^\circ$ , &  $\alpha = 64^\circ$ . Avec un petit vent on a l'angle  $\delta = 1^\circ 37''$ , & avec un vent fort, le même angle devient  $= 4^\circ 40' \frac{1}{2}$ : dans le premier cas,  $G = \frac{7}{8}$ , & dans le second  $G = \frac{7}{100}$ . Supposons maintenant que le Vaisseau navigue avec la grande voile = 3520, la misaine = 2610, le grand hunier = 3640, le petit hunier = 2860, l'artimon = 1300, le perroquet de fougue = 1720, le grand perroquet = 1500, le petit perroquet = 1130, & le foc = 1060, la somme des surfaces de toutes ces voiles est = 19340: & en retranchant de cette somme la quantité 1660 pour tenir compte de

DE LA MARCHÉ DU NAVIRE, ET DU RUMB QU'IL SUIV. 225

la partie de la misaine que couvre la grande voile, de celle que le grand hunier couvre du petit hunier, & le perroquet de fougue du grand hunier, après la soustraction il restera 17680 pour la valeur de  $A^2$ . Comme cet appareil répond au cas d'un petit vent, la valeur de  $\delta$  correspondante, est  $= 1^\circ 37'$ , & celle de  $G = \frac{4}{7}$  : substituant donc ces valeurs dans la formule, avec celles de  $r = 294$ , & de  $R = 3316$ , on aura . . . . .

$$u = \frac{\frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin(68^\circ 23') \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin(68^\circ 23') + \frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos(68^\circ 23') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{3919}{6120} V; \text{ ou à peu près } u = \frac{64}{100} V. \text{ Si le vent avoit une vitesse}$$

10 pieds par seconde, le Vaisseau en prendroit une de 6 pieds  $\frac{4}{7}$  dans le même temps; ce qui équivaut à 3 milles  $\frac{34}{100}$  par heure; & s'il avoit une vitesse de 15 pieds, le Vaisseau en prendroit une de 9 pieds  $\frac{4}{7}$ , ce qui répond à 5 milles  $\frac{76}{100}$  par heure. Le vent augmentant de vitesse, nous devons faire  $\delta = 4^\circ 40'$ , &  $G = \frac{78}{100}$ ; en conséquence,  $u$  sera

$$= \frac{\frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin(65^\circ 20') \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin(65^\circ 20') + \frac{78}{100} \cdot 17680 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos(65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{3735}{5913} V, \text{ ou, à peu près, } u = \frac{63\frac{1}{2}}{100} V; \text{ quantité qui est seulement}$$

moindre que la précédente de  $\frac{1}{100} V$ : ainsi on peut négliger cette différence, comme étant petite. Si donc le vent parcourroit 20 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 12  $\frac{64}{100}$  dans le même temps; ce qui répond à 7 milles  $\frac{12}{100}$  par heure; & si la vitesse du vent étoit de 25 pieds par seconde, le Navire parcourroit 15 pieds  $\frac{4}{7}$  dans le même temps; ce qui répond à 9 milles  $\frac{41}{100}$  par heure. Le vent augmentant davantage, il est nécessaire de serrer les deux perroquets & le foc, dont les surfaces réunies montent à 3690 pieds quarrés; ainsi il restera  $A^2 = 13990$ , & l'on aura  $u = . . . . .$

$$= \frac{\frac{78}{100} \cdot 13990 \cdot 3316 \cdot \sin(65^\circ 20') \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 13990 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin(65^\circ 20') + \frac{78}{100} \cdot 13990 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos(65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$\text{ou, à peu près, } u = \frac{57}{100} V. \text{ Si donc le vent parcourroit 25 pieds par}$$

seconde, le Navire en parcourroit 14  $\frac{1}{2}$ ; ce qui donne 8 milles  $\frac{11}{100}$  par heure; & si le vent parcourroit 30 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 17  $\frac{1}{10}$ ; ce qui répond à 10 milles  $\frac{26}{100}$  par heure. Le perroquet de fougue étant serré, & prenant les trois ris dans les huniers,  $A^2$  devient  $= 9950$ , &  $u = . . . . .$

$$= \frac{\frac{78}{100} \cdot 9950 \cdot 3316 \cdot \sin(65^\circ 20') \sin 64^\circ}{\frac{78}{100} \cdot 9950 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \cdot \sin(65^\circ 20') + \frac{78}{100} \cdot 9950 \cdot 294 \cdot \cos 70^\circ \cdot \cos(65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$\text{ou, à fort peu près, } = \frac{50}{100} V. \text{ Si donc le vent parcourroit 35 pieds}$$



par seconde, le Navire en parcourroit 17  $\frac{1}{2}$ ; ce qui répond à 10 milles  $\frac{1}{2}$  par heure; & s'il pouvoit porter la même quantité de voiles, le vent ayant une vitesse de 40 pieds par seconde, le Vaisseau en prendroit une de 20 pieds; ce qui revient à 12 milles par heure. Portant seulement les deux basses voiles, on aura  $A^2 = 5200$ , ayant déduit 930 de la somme de leurs surfaces pour la quantité dont la grande voile couvre la misaine, & la vitesse  $u$  sera =

$$\frac{\frac{71}{100} \cdot 5200 \cdot 3316 \cdot V \sin(65^\circ 20') \sin 64^\circ}{\frac{71}{100} \cdot 5200 \cdot 3316 \cdot \sin 70^\circ \sin(65^\circ 20') + \frac{71}{100} \cdot 5200 \cdot 294 \cos 70^\circ \cos(65^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{31}{100} V, \text{ à fort peu près. Si donc le vent parcourroit 40 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit 14; ce qui équivaut à 8 milles } \frac{2}{3} \text{ par heure; \& si le vent parcourroit 50 pieds, le Vaisseau en parcourroit 17 } \frac{1}{2}; \text{ ce qui répond à 10 milles } \frac{1}{2} \text{ par heure.}$$

(352.) Dans la navigation à la bouline, on a ( $275^\circ$ ),  $\gamma = 65^\circ$ ,  $\alpha = 25^\circ$ , &  $\beta = 40^\circ$ : avec un petit vent on a de plus  $\delta = 8^\circ 10' \frac{1}{4}$ , & avec un vent fort,  $\delta = 20^\circ 3' \frac{1}{4}$ : dans le premier cas,  $G = \frac{\sin \frac{1}{2} (53^\circ 19' \frac{1}{4})}{\text{Arc } \frac{1}{2} (53^\circ 19' \frac{1}{4})} = \frac{96}{100}$ ; & dans le second,  $G = \frac{\sin \frac{1}{2} (87^\circ 52' \frac{1}{4})}{\text{Arc } \frac{1}{2} (87^\circ 52' \frac{1}{4})} = \frac{90}{100}$ . Supposant que le Vaisseau navigue avec la grande voile = 3520, la misaine = 2610, le grand hunier = 3640, le petit hunier = 2860, l'artimon = 1300, le perroquet de fougue = 1720, le grand perroquet = 1500, le petit perroquet = 1130, le foc = 1060, le faux foc = 410, la grande voile d'étai, la voile d'étai de hune, & la contre voile d'étai = 2110, les voiles d'étai d'artimon, du perroquet de fougue & du grand perroquet = 1200; la somme des surfaces de toutes ces voiles sera = 23050 =  $A^2$ . Cette valeur de  $A^2$  étant substituée dans la formule avec celle de  $G = \frac{96}{100}$ , & de  $\delta = 8^\circ 20'$ , à cause qu'on suppose le vent modéré, & y substituant aussi les autres valeurs qu'on a déjà trouvées, on aura  $u = \dots$

$$\frac{\frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \cdot V \sin(31^\circ 40') \sin 25^\circ}{\frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \cdot \sin 40^\circ \sin(31^\circ 40') + \frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot 294 \cos 40^\circ \cos(31^\circ 40') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{1628}{4850} V, \text{ ou } u = \frac{355}{1000} V, \text{ à fort peu près. Il suit de là que, si le vent parcourroit 10 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit } 3 \frac{21}{100} \text{ dans le même temps; ce qui revient à 2 milles } \frac{21}{100} \text{ par heure: \& si le vent parcourroit 15 pieds, le Vaisseau en parcourroit } 5 \frac{1}{2}; \text{ ce qui répond à 3 milles } \frac{1}{2} \text{ par heure.}$$

Le vent venant à augmenter, le Vaisseau ne peut plus porter toute sa voilure; il est alors nécessaire de serrer les petites voiles, de diminuer également la quantité  $G$ , & d'augmenter  $\delta$ . Supposons  $G = \frac{97}{100}$ ,  $\delta = 15^\circ$ , & qu'on retranche les perroquets, les voiles d'étai

d'étai d'artimon, de perroquet de fougue, la contre-voile d'étai & la voile d'étai de grand perroquet, & qu'on prenne, de plus, un ris dans les huniers; la quantité  $A^2$  deviendra, par ces suppositions, = 17765, &  $u$  fera = . . . . .

$$\frac{21}{100} \cdot 17765 \cdot 3316 V \sin 25^\circ \cdot \sin 25^\circ$$

$$\frac{22}{100} \cdot 17765 \cdot 3316 \sin 40^\circ \cdot \sin 25^\circ + \frac{21}{100} \cdot 17765 \cdot 294 \cos 40^\circ \cdot \cos 25^\circ + 20 \cdot 3316 \cdot 294$$

$$= \frac{9785}{37753} V = \frac{26}{100} V, \text{ à très-peu près. Si le vent parcourroit 20 pieds}$$

par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $5 \frac{1}{4}$ ; ce qui équivaut à 3 milles  $\frac{12}{100}$  par heure: & si le vent parcourroit 25 pieds, le Vaisseau en parcourroit  $6 \frac{1}{4}$ ; ce qui équivaut à 3 milles  $\frac{2}{100}$  par heure.

Le vent augmentant davantage, on fera  $G = \frac{9}{10}$ ,  $\delta = 21^\circ$ ; & le Vaisseau ne portant plus que les deux basses voiles, les huniers avec les trois ris pris, l'artimon, & le faux foc; on aura  $A^2 = 11900$ ; &  $u =$

$$\frac{2}{100} \cdot 11900 \cdot 3316 V \sin 19^\circ \cdot \sin 25^\circ$$

$$\frac{7}{100} \cdot 11900 \cdot 3316 \sin 40^\circ \cdot \sin 19^\circ + \frac{2}{100} \cdot 11900 \cdot 294 \cos 40^\circ \cdot \cos 19^\circ + 20 \cdot 3316 \cdot 294$$

$$= \frac{489}{2874} V, \text{ ou, à près, } u = \frac{17}{100} V. \text{ Si donc le vent parcourroit 35}$$

pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $5 \frac{1}{10}$ ; ce qui équivaut à 3 milles  $\frac{17}{100}$  par heure; & si le vent en parcourroit 40, le Vaisseau en parcourroit  $6 \frac{1}{4}$ , qui répondent à 4 milles  $\frac{1}{100}$  par heure. Restant sous les deux basses voiles, on a  $A^2 = 6130$  (280.); ce qui donne  $u = \frac{101}{1000} V$ : donc si le vent parcourroit, comme ci-dessus, 40 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $4 \frac{1}{10}$ , qui équivalent à 2 milles  $\frac{1}{4}$  par heure (a).

(a) Les vitesses réelles du vent ne peuvent être fort éloignées de celles que nous assignons: ce qui étoit cependant nécessaire pour soutenir l'ancien système des résistances. M. Mariotte (*Traité du Mouvement des Eaux, Part. 1, Disc. 3*) assure avoir mesuré la vitesse du vent, & dit: que le vent qui parcourt 24 pieds par seconde, est déjà suffisamment violent; de sorte que ce n'est pas sans peine qu'on marche contre sa direction. M. Clave, de la Société Royale de Londres (*The Motion of Fluids, page 261*), dit la même chose, même en parlant du pied Anglais. M. Derham, de la même Société, qui a fait aussi diverses expériences sur ce sujet, dit (*Philos. Transac. N°. 313*) qu'un vent qui parcourt 66 pieds Anglais par seconde, est une tempête violente; & s'il en parcourt davantage, c'est un ouragan. Pour vérifier ces assertions, j'ai fait moi-même, accompagné de quelques Officiers, différentes expériences à Cadix, en jettant en l'air des plumes très-légères, & les abandonnant au vent; & j'ai observé, dans beaucoup d'occasions, la même chose que M. Mariotte. J'ai constamment trouvé que le vent, qui parcourt 20 pieds Anglais par seconde, est un vent déjà assez fort, & qu'avec un tel vent les Navires, allant à la bouline, peuvent à peine porter leurs huniers entièrement hauts. J'en voyois cependant, dans le même temps, entrer & sortir de la Baie; mais ils étoient alors à l'abri de la mer, sans cela, ils auroient été forcés de diminuer leurs huniers, en prenant des ris. Les Barques qui passent del Puerto à Cadix, ne se hasardent pas à sortir lorsque le vent souffle avec cette vitesse; c'est un fait que j'ai toujours observé. Cette vitesse de 20 pieds Anglais par seconde, est donc trop forte pour ces Embarcations; & la vitesse qu'elles prennent dans leur navigation, doit être produite par des

(353.) Nous pouvons nous dispenser pour le présent de chercher la vitesse latérale  $v$ , & même la vitesse oblique  $w$ , à cause que

vents plus modérés. Suivant ce que j'ai observé journellement dans cette Ville, la vitesse ordinaire des brises d'été est de 10 à 15 pieds Anglais par seconde.

M. Bouguer, dans le Liv. III, Sect. II, Chap. I, de son *Traité du Navire*, cherche la relation entre les vitesses du vent, & celles que prend le Vaisseau, d'après la supposition que les résistances des fluides suivent la loi reçue jusqu'à présent des Géomètres; & il trouve que dans le cas où l'on va vent arrière, ou vent large,  $u = \frac{100}{336} V$ ; c'est-à-dire, que la vitesse du Vaisseau n'est pas même le tiers de celle du vent; & cela en supposant même le Vaisseau des meilleurs voiliers. Le calcul ne donne cependant encore ce résultat qu'en supposant la densité de l'eau seulement 576 fois plus grande que celle de l'air: car en la supposant 1100 fois plus grande, il en résulte  $u = \frac{100}{419} V$ ; c'est-à-dire, que la vitesse que peut prendre le Navire n'est pas même le quart de celle du vent. Si nous supposons donc le rapport des densités de l'air & de l'eau, tel que nous l'avons employé dans notre calcul, afin de le comparer avec celui de M. Bouguer, il en résulte, à fort peu près,  $u = \frac{1}{4} V$ ; vitesse équivalente à  $\frac{1}{10} V$  milles par heure\*. Supposons maintenant que ce Vaisseau, étant aussi bon voilier qu'il est possible, fasse 10 milles par heure avec un vent large, ce qui est une marche fort ordinaire, parce que des Vaisseaux de cette espèce en font jusqu'à 11, & même davantage; & nous aurons  $\frac{1}{10} V = 10$ : ce qui donne  $V = \frac{100}{1} = 100$ , de sorte que, pour que le Vaisseau fasse 10 milles par heure, il faut que le vent parcoure 100 pieds par seconde; c'est-à-dire, qu'il faut un ouragan, comme l'assure M. Derham; conséquence opposée à toutes les expériences, & même dans ce cas il est bon d'observer que le Vaisseau est supposé ne porter rien moins que 15474 pieds Français quarrés de voilure, lesquels répondent à 17506 pieds Anglais: or, il est absolument impossible qu'il pût porter cette quantité de voiles avec un vent aussi violent.

Outre les expériences dont je viens de parler, j'en ai encore fait d'autres, dans la vue d'en comparer les résultats avec la marche des Bâtimens. Tandis qu'on mesuroit à terre la vitesse du vent, laquelle se trouvoit de 10 pieds  $\frac{1}{2}$  à 11 pieds par seconde, un Canot avec ses deux voiles, & naviguant vent large, employa 30 minutes à aller depuis la jettée de Cadix, jusqu'à se mettre par le travers du Château de Sainte Catherine del Puerto. Cette distance prise sur un plan exact de la Baie, est de 16600 pieds Anglais: ce qui donne 9 pieds  $\frac{2}{3}$  pour la quantité dont le Canot avançoit par seconde: c'est-à-dire, que la vitesse du Canot étoit à celle du vent, à peu près, comme 21 est à 25, ou comme 21 est à 21: rapport bien éloigné de celui qui résulte de l'ancien système; mais qui est très-conforme à la théorie que nous suivons maintenant. On peut au reste répéter cette même expérience tous les jours. De Cadix al Puerto, il y a 5 milles, & les Barques font journellement ce trajet en 3 & 5 quarts d'heure, avec un vent qui parcourt 10 à 15 pieds par seconde. La vitesse que prennent ces Barques répond donc à 6 pieds  $\frac{2}{3}$ , ou 11 pieds  $\frac{1}{3}$  par seconde, & est les  $\frac{2}{5}$  ou les  $\frac{20}{25}$  de celle du vent; rapport qui est de même bien éloigné de celui que donne l'ancien système. La formule qui détermine la vitesse du Navire d'après ce système, se trouve dans l'Article 13 des *Œuvres Posthumes* de Jacques Bernoulli. Ce Géomètre est le premier qui ait observé que la vitesse du vent n'est pas infinie à l'égard de celle du Vaisseau: observation vraiment importante, & que beaucoup d'autres Géomètres après lui n'ont pas admise, malgré son utilité. Comme cet Auteur suppose que le vent frappe toujours la voile perpendiculairement; nous pouvons donner ici la formule générale par les principes que nous avons déjà établis.

Nous avons trouvé (338.) que la vitesse perpendiculaire du vent est  $= V \sin a =$

\* On évalue ici le mille à 6000 pieds Anglais; mais suivant les mesures prises à l'équateur & au cercle polaire, il est un peu plus grand.

le calcul, pour l'une & l'autre, diffère très-peu de celui que nous avons fait pour la vitesse directe. Pour avoir l'une & l'autre de ces

$u \sin \beta - v \cos \beta$  : or, selon l'ancienne théorie, la force perpendiculaire à la voile est comme son aire  $A^2$ , multipliée par le carré de la vitesse, c'est-à-dire, par  $(V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2$ , & par la densité de l'air, qui (258.) est  $= \frac{m}{1030}$  : cette force sera donc comme  $\frac{mA^2}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2$  ; & la force dans la direction directe comme  $\frac{mA^2 \sin \beta}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2$ . Mais si  $a^2$  désigne la surface plane qui, étant mue perpendiculairement, éprouveroit la même résistance que la proue, la force ou résistance de cette surface, ou de la proue, sera, selon le même système,  $= ma^2 u^2$  : donc, dans la plus grande marche du Vaisseau, c'est-à-dire, lorsque la vitesse est parvenue à l'uniformité, on aura  $\frac{mA^2 \sin \beta}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2 = ma^2 u^2$ . Par la même raison, si  $a^2$  exprime la surface plane qui, mue perpendiculairement, éprouveroit autant de résistance que le côté du Vaisseau, on aura  $\frac{mA^2 \cos \beta}{1030} (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)^2 = ma^2 v^2$  : de

la première équation on tire  $V \sin \alpha - u \sin \beta - \frac{(1030)^{\frac{1}{2}} au}{A \sin \beta^{\frac{1}{2}}} = v \cos \beta$  ; cette valeur étant

substituée dans la seconde, la réduit à  $\frac{a^2 u^2 \cos \beta}{\sin \beta} = a^2 v^2 = \frac{a^2}{\cos \beta^2} (V \sin \alpha - u \sin \beta - \frac{(1030)^{\frac{1}{2}} au}{A \sin \beta^{\frac{1}{2}}})^2$ , ce qui donne  $u = \frac{A a V \sin \alpha \cdot \sin \beta^{\frac{1}{2}}}{A (a \sin \beta^{\frac{1}{2}} + a \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + (1030)^{\frac{1}{2}} a a} = \frac{a v \sin \beta^{\frac{1}{2}}}{a \cos \beta^{\frac{1}{2}}}$  : &

par conséquent  $v = \frac{A a V \sin \alpha \cos \beta^{\frac{1}{2}}}{A (a \sin \beta^{\frac{1}{2}} + a \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + (1030)^{\frac{1}{2}} a a}$  : & la vitesse oblique  $w =$

$$\frac{A V \sin \alpha (a^2 \sin \beta + a^2 \cos \beta)^{\frac{1}{2}}}{A (a \sin \beta^{\frac{1}{2}} + a \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + (1030)^{\frac{1}{2}} a a}$$

L'aire du maître couple du Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple ; c'est-à-dire, l'aire de la partie qui est submergée dans le fluide, est à peu près de 620 pieds carrés ; & supposant que ce Vaisseau soit un voilier de l'espèce moyenne, nous devons prendre  $a^2$  entre un septième & un huitième de 620, ou faire  $a^2 = 81$ , ce qui donne  $a = 9$ . La résistance du côté du Navire étant à peu de chose près onze fois plus grande que celle de la proue, on aura  $a^2 = 900$ , &  $a = 30$ . En outre, la racine de 1030, est, sans erreur sensible,  $= 32$  : donc, en substituant ces valeurs, on aura, pour le Vaisseau

de 60 canons,  $u = \frac{30 A V \sin \alpha \cdot \sin \beta^{\frac{1}{2}}}{A (30 \sin \beta^{\frac{1}{2}} + 9 \cos \beta^{\frac{1}{2}}) + 8640}$ . Dans le cas où l'on navigue vent

en poupe, on a  $\sin \alpha = 1$ ,  $\sin \beta = 1$ , &  $\cos \beta = 0$  : donc  $u$  deviendra  $= \dots$  :

$$\frac{30 A V}{30 A + 8640} = \frac{A V}{A + 288}$$

Si nous faisons maintenant (350.)  $A^2 = 12950$ , ce qui est la quantité de voile correspondante à un petit vent, & supposant  $G = 1$ , ou la voile plane, comme on le peut faire dans cette circonstance, on aura, à peu près,  $A = 114$  ; ce qui

donne  $u = \frac{114 V}{402}$ , ou, à peu près,  $u = \frac{28}{100} V$  ; d'où l'on voit que la vitesse du Vais-

seau ne sera que très-peu plus de la quatrième partie de celle du vent. Si le vent parcourroit 10 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $2 \frac{4}{5}$ , ce qui est équivalent à 1 mille  $\frac{47}{100}$  par heure ; & s'il parcourroit 15 pieds, le Vaisseau en parcourroit  $4 \frac{1}{5}$ , ce qui répond à 2 milles  $\frac{1}{100}$  par heure. Le vent venant à augmenter,  $G$  diminue, & nous pouvons supposer  $u = \frac{1}{4} V$  ; mais on sçait, par des expériences répétées, qu'un Vaisseau portant toutes ses voiles, fait 6 à 7 milles par heure, ce qui est une vitesse de 10 à 13 pieds par seconde :



deux vitesses, il suffit de trouver la valeur de l'angle  $\theta$  de la dérive, au moyen de l'équation  $\tan \theta = \frac{r}{R \tan(\beta - \delta)}$ , qu'on a donnée à l'Art.

340. Lorsqu'on navigue vent arrière, cet angle est zéro; & vent large, il peut être négligé, lorsque l'angle  $\beta$  est grand. Le Vaisseau naviguant à la bouline, on a  $\beta = 40^\circ$ , & avec un petit vent,  $\delta = 8^\circ 20'$ :

donc, dans le Vaisseau de 60 canons, on aura  $\tan \theta = \frac{294}{3316 \tan(31^\circ 40')} = 0,1442$ , ou  $\theta = 8^\circ 12' \frac{1}{2}$ . Avec un vent fort,  $\delta = 21^\circ$ ; donc

on aura  $\tan \theta = \frac{294}{3316 \tan 19^\circ} = 0,25758$ , ou  $\theta = 14^\circ 27' \frac{1}{2}$ : bien

entendu que nous faisons ici abstraction des coups de mer, dont l'effet est d'augmenter beaucoup ces angles, particulièrement le dernier, parce que c'est par un vent fort que la mer devient grosse; & dans ces circonstances, l'angle  $\theta$  a coutume d'augmenter jusqu'à 50 ou 60 degrés. C'est cet effet, que la pratique manifeste journellement, qui a porté un Géometre à censurer sans motif, & à regarder comme mauvaise la disposition qu'un Navigateur avoit donnée à la voilure de son Navire \*.

(354.) D'un autre côté, les Marins n'ayant pas une connoissance parfaite des causes qui peuvent faire varier l'angle de la dérive, se sont imaginés que les voiles hautes sont plus propres que les basses, pour tenir le Vaisseau au vent; car on observe effectivement qu'il en arrive ainsi: mais on vient de voir clairement dans l'Article précédent que les basses voiles étant les seules qu'un vent violent per-

donc on devrait avoir  $12 = \frac{1}{4} V$ ; & par conséquent  $V = 48$  pieds: ainsi la vitesse que devrait avoir le vent pour donner une semblable vitesse au Vaisseau, devrait être de 48 pieds par seconde; ce qui contredit toutes les expériences. Le Vaisseau demeurant seulement sous la misaine, on a  $A^2 = 2610$ , &  $A = 51$ : ce qui donne  $u = \frac{51 V}{51 + 288} = \frac{51}{339} V$ ; mais avec cette voile le Vaisseau fait communément 9 milles par heure, on a donc  $u = 15 = \frac{51}{339} V$ : donc  $V = 100$ , à peu près; vitesse d'un ouragan terrible, qui, certainement, ne permettroit pas de porter la misaine. Le Vaisseau naviguant à la bouline avec toutes ses voiles, on a  $A^2 = 23050$ ,  $u = 25^\circ$ , &  $\beta = 40^\circ$ ; ainsi l'on aura  $u = \frac{131}{1000} V$ ; de sorte que la vitesse du vent étant même de 20 pieds par seconde, le Vaisseau ne feroit qu'un peu plus d'un mille & demi par heure.

\* C'est sans doute de M. Pitot que l'Auteur veut parler; car il prétend, page 64 de sa *Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*, que le Capitaine Cowlesy n'avoit pas bien disposé ses voiles dans la circonstance qu'il cite, à cause qu'il y avoit  $22^\circ 30'$  de dérive. Les réflexions de cet Académicien ne nous paroissent absolument pas fondées. Nous croyons même qu'il y avoit alors  $33^\circ 45'$  de dérive, & que M. Pitot a pris l'expression du traducteur, *Nord-quart-a l'Ouest* pour le *Nord-Nord-Ouest*; mais il est à présumer que c'est le *Nord quart Nord-Ouest*, que les Anglais appellent le *North by West*: car on trouve cette faute dans presque toutes les traductions des Voyageurs Anglais, qui ont été faites par des hommes qui n'entendoient pas la Marine. Au reste, nous n'avons pas l'original Anglais pour vérifier ce passage.



mette de porter, l'effet observé vient seulement de la plus grande violence du vent, ou de la plus grande courbure que les voiles ont dans cette circonstance, & non de leur situation particulière en hauteur. On peut ajouter à cela, que les basses voiles, comme plus larges, sont plus susceptibles que les hautes de prendre une grande courbure (267), d'où s'ensuit, par conséquent, une plus grande valeur de  $\delta$ .

(355.) La vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, est (342.),  $W = \frac{GA^2 V \sin \alpha (R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta))}{GA^2 R \sin \beta \cdot \sin (\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cdot \cos (\beta - \delta) + 20 R r}$ ; & de cette même équation, nous avons déduit (347.) que, pour que le Vaisseau

puisse gagner au vent, il est nécessaire d'avoir  $\tan (\beta - \delta) > \frac{r}{R} \tan \gamma$ . Mais on a (275 & 352.),  $\gamma = 65^\circ$ : donc, pour qu'on puisse gagner au vent, dans la pratique ordinaire des Marins, il est nécessaire d'avoir  $\tan (\beta - \delta) > 0,18712$ , ou  $\beta - \delta > 10^\circ 19'$ . Lorsque le vent est violent, on a  $\delta = 21^\circ$ , & faisant  $\beta = 40^\circ$ , il vient  $\beta - \delta = 19^\circ$ : donc, même avec un vent fort, le Vaisseau devroit gagner au vent, suivant la pratique des Marins; & cela auroit lieu, en effet, si ce n'étoient les coups de mer, qui l'obligent à perdre beaucoup plus qu'il ne gagne. En substituant dans la valeur de  $W$  les valeurs trouvées (352.), nous aurions bien la vitesse avec laquelle il s'élève au vent; mais nous pouvons déduire cette vitesse beaucoup plus facilement, en faisant attention que les formules donnent  $u : W :: R \sin (\beta - \delta) : R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta)$ ; ainsi, l'on aura  $W = \frac{u(R \cos \gamma \cdot \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cdot \cos (\beta - \delta))}{R \sin (\beta - \delta)} = u \left( \cos \gamma - \frac{r \sin \gamma}{R \tan (\beta - \delta)} \right)$ .

Faisant donc, pour le Vaisseau de 60 canons,  $\gamma = 65^\circ$ ;  $\beta = 40^\circ$ ;  $r = 294$ ; &  $R = 33162$ , on aura  $W = u \left( 0,4226 - \frac{0,0834}{\tan (40^\circ - \delta)} \right)$ . Dans le cas d'un petit vent, le Vaisseau portant toutes ses voiles, nous avons trouvé (352.),  $u = \frac{335}{1000} V$ , &  $\delta = 8^\circ 20'$ : donc on aura  $W = \frac{1311}{1000} V \left( 0,4226 - \frac{0,0834}{\tan (31^\circ 40')} \right) = \frac{96279}{1000000} V$ , ou, à peu près,  $u = \frac{96}{1000} V$ . Si donc le vent parcourroit 10 pieds par seconde, le Vaisseau s'élèveroit dans le vent avec une vitesse de  $\frac{96}{1000}$  de pied; ce qui revient à  $\frac{176}{1000}$  d'un mille par heure: de sorte que, pendant 5 heures, le Vaisseau s'élèveroit dans le vent de 2 milles  $\frac{11}{100}$ : & si le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le Vaisseau s'élèveroit dans le vent, pendant les mêmes 5 heures, de 4 milles  $\frac{11}{100}$ . Dans le cas où nous avons supposé la voilure réduite à 17765 pieds quarrés, & où nous avons supposé de plus (352.),  $\delta = 15^\circ$ , on aura  $W = u \left( 0,4226 - \frac{0,0834}{\tan 25^\circ} \right)$ ; ou parce qu'on a trouvé, pour ce cas,  $u = \frac{26}{100} V$ , on aura  $W =$

$\frac{26}{100} V (0,4226 - 0,1789) = \frac{63162}{1000000} V$ . Si donc le vent parcourroit 20 pieds par seconde, le Vaisseau gagneroit au vent avec une vitesse de 1 pied  $\frac{26}{1000}$ ; ce qui répond à  $\frac{26}{100}$  de mille par heure; de sorte que, dans 5 heures, il gagneroit au vent de 3 milles  $\frac{1}{4}$ . Si la vitesse du vent étoit de 25 pieds, le Vaisseau gagneroit au vent 4 milles  $\frac{1}{4}$  dans le même temps de 5 heures. Enfin, dans le dernier cas où il resteroit seulement 11900 pieds de voilure,  $\delta$  étant  $= 21^{\circ}$ , on a trouvé  $u = \frac{17}{100} V$ : donc on aura  $W = \frac{17}{100} V (0,4226 - \frac{0,0834}{\tan 19^{\circ}}) = \frac{30668}{1000000} V$ . Dans ce cas, si la vitesse du vent étoit de 35 pieds par seconde, le Vaisseau s'éleveroit au vent avec une vitesse de 1 pied  $\frac{17}{1000}$ , ce qui répond à  $\frac{17}{1000}$  de mille par heure; de sorte que, dans 5 heures, il gagneroit au vent 3 milles  $\frac{21}{100}$ : & si le vent parcourroit 40 pieds, le Vaisseau s'éleveroit au vent, dans le même temps, de 3 milles  $\frac{64}{100}$ ; bien entendu que, dans tout ceci, on fait abstraction des coups de mer qui, dans ces derniers cas, produisent un effet très-considérable: on n'a pas non plus égard à l'impulsion, ou à la force avec laquelle le vent agit sur le corps du Vaisseau, sur sa mâture & ses agrès, action qui ne laisse pas de produire une perte de vitesse assez sensible\*.

(356.) Nous avons dit dans l'Art. 347, que plus le rapport  $\frac{R}{r}$  est grand, plus la vitesse directe  $u$  est grande: mais, malgré la légitimité de cette conséquence, elle doit cependant être limitée au cas où il s'agit de la comparaison de différents Vaisseaux, dans lesquels ce rapport varie beaucoup: mais il n'en est pas de même lorsque ce rapport varie seulement par la quantité plus ou moins grande dont le Vaisseau s'enfonce dans l'eau. Pour se convaincre de cette vérité, il suffit de faire attention que, lorsque le Vaisseau est moins submergé, le rapport  $\frac{R}{r}$  est plus grand que lorsqu'il l'est davantage; car, dans le Vaisseau de 60 canons, supposé calé de 6 pouces de moins, nous avons trouvé (185.),  $\frac{R}{r} = \frac{3198}{282}$ , au lieu de  $\frac{3316}{294}$ , que nous avons employé ci-devant. Cependant, si l'on substitue cette dernière valeur, dans le cas où le Vaisseau navigue à la bouline avec toutes ses voiles, on trouvera seulement  $\frac{1}{100}$  d'augmentation dans la valeur de  $u$ ; ce qui répond à  $\frac{1}{100}$  de mille par heure; quantité absolument insensible dans la pratique, & de laquelle même on doit perdre beaucoup, par la plus grande inclinaison que prendra le Vaisseau; ce qui lui fait submerger sous le vent des parties plus renflées, &

\* C'est ce que les Marins Espagnols appellent la *Ventola*. Je ne sçache pas que les Français aient un mot pour exprimer cette action.

DE LA MARCHÉ DU NAVIRE, ET DU RUMB QU'IL SUIV. 233  
d'une plus grande capacité, d'où il doit résulter une plus grande valeur pour  $r$ .

(357.) Si l'on réduit en série la valeur de la vitesse directe  $u$ , on aura  $u = \frac{V \sin \alpha}{\sin \beta} \left( 1 - \frac{r (A^2 \cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20 R)}{A^2 R \sin \beta \sin (\beta - \delta)} + \frac{r^2 (A^2 \cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20 R)^2}{(A^2 R \sin \beta \sin (\beta - \delta))^2} - \&c. \right)^*$

D'où l'on voit que cette vitesse augmente non seulement par la diminution du rapport  $\frac{r}{R}$ , mais aussi, par la diminution des quantités  $r$  &  $R$ , lors même qu'elles diminuent l'une & l'autre dans la même raison, & cela doit être effectivement, puisque la valeur

$$\frac{20 r R}{A^2 R \sin \beta \sin (\beta - \delta)} = \frac{20 r}{A^2 \sin \beta \sin (\beta - \delta)}$$

diminue toujours.

(358.) Les quantités qui composent cette série, peuvent nous servir aussi pour examiner & fixer les rapports dans lesquels devroient être les principales dimensions du Vaisseau, comme la longueur, la largeur & le creux, pour qu'il pût prendre la plus grande marche qu'il est possible, en supposant la capacité de sa carene constante, ou, ce qui est la même chose, en supposant que l'une des dimensions diminuant, l'autre augmente dans la même raison. Pour cela, soit  $e$  la longueur,  $m$  la largeur, &  $p$  le creux du Vaisseau; faisant attention que la résistance qu'éprouvent les petits quadrilatères dans lesquels on a divisé la surface de la carene, est (176.) comme leur largeur multipliée par leur hauteur, par la racine quarrée de la profondeur à laquelle ils sont submergés, & par le sinus de l'angle d'incidence,

cette résistance sera comme  $m \cdot p \cdot p^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{m}{\sqrt{e^2 + m^2}} = \frac{m^2 \cdot p^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{e^2 + m^2}}$  pour

la proue; & comme  $e \cdot p \cdot p^{\frac{1}{2}} \cdot \frac{e}{\sqrt{e^2 + m^2}} = \frac{e^2 \cdot p^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{e^2 + m^2}}$  pour le côté.

Ainsi, nous aurons  $\frac{r m^2 p^{\frac{1}{2}}}{h \sqrt{e^2 + m^2}}$ , pour l'expression de la nouvelle résistance de la proue, lorsque les dimensions du Navire ont éprouvé le changement dont il s'agit;  $r$  exprimant la résistance avant le changement, &  $h$  étant l'expression de ce qu'étoit la quantité  $\frac{m^2 p^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{e^2 + m^2}}$ , aussi avant ce changement, c'est-à-dire, lorsqu'elle étoit formée sur les dimensions primitives. On aura pareillement  $\frac{R e^2 p^{\frac{1}{2}}}{H \sqrt{e^2 + m^2}}$  pour l'expres-

\* C'est l'expression de l'Article 339 que l'Auteur réduit en série; mais il suppose tacitement  $G = 1$ , c'est-à-dire, que le vent est modéré, ou que les voiles sont planes.

\*\* Voyez Tome I, Article 632, & combinez cet Article avec la doctrine du Chapitre V, Livre I, Tome II, Article 65, & suivants; vous verrez que l'expression du sinus d'incidence est telle que l'Auteur la donne ici, en substituant en place des différentielles, les quantités finies auxquelles elles sont proportionnelles, & qui en sont les intégrales: ainsi, cette expression ne peut manquer d'être proportionnelle à la résistance.

sion de la nouvelle résistance latérale. Ces quantités substituées en place de  $r$  &  $R$  dans le second terme de la série, c'est-à-dire, dans

$$\frac{r(A^2 \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20R)}{A^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta)}, \text{ ce terme deviendra } \frac{\frac{rm^2}{h} \left( A^2 \cos \beta \cos(\beta - \delta) + \frac{20Rc^2 p^{\frac{1}{2}}}{H\sqrt{c^2 + m^2}} \right)}{\frac{A^2 R c^2}{H} \sin \beta \sin(\beta - \delta)}.$$

Supposant, avec les Marins, que les dimensions de la voilure suivent la raison des largeurs des Navires, il faut substituer dans cette expression  $\frac{m^2 A^2}{M^2}$  pour  $A^2$  seul,  $M$  exprimant la largeur du Vaisseau avant d'en avoir changé les dimensions, c'est-à-dire, lorsqu'il est dans ses proportions primitives, & elle se changera en

$$\frac{r}{h \sin \beta \sin(\beta - \delta)} \left( \frac{Hm^2 \cos \beta \cos(\beta - \delta)}{Rc^2} + \frac{20 p^{\frac{1}{2}} M^2}{A^2 \sqrt{c^2 + m^2}} \right); \text{ quantité qui doit}$$

être un *minimum* pour que le Vaisseau acquiere la plus grande marche possible \*. Or, ce *minimum* s'obtient, comme on le voit, en jettant les yeux sur l'expression, en augmentant à l'infini la longueur  $c$ , & en diminuant le creux  $p$ . Donc, à mesure qu'on allonge un Vaisseau, & qu'à proportion on lui donne moins de creux, il devient de plus en plus bon voilier. On obtient pareillement le même *minimum*, en augmentant la longueur  $c$ , &

en diminuant la largeur  $m$ ; car l'expression même  $\frac{p^{\frac{1}{2}}}{\sqrt{c^2 + m^2}}$  diminue encore, à cause que  $c$  est plus grand que  $m$ : donc le Vaisseau deviendra meilleur voilier en augmentant sa longueur & en diminuant sa largeur. Enfin, supposant la longueur  $c$  constante, & faisant varier la largeur  $m$ , & le creux  $p$ , on voit que dans le cas où  $\cos \beta = 0$ , c'est-à-dire, lorsque le Vaisseau marchera vent arrière, plus sa largeur sera grande, & son creux petit, plus il acquerra la qualité d'être bon voilier (a); mais, au contraire,

\* Car plus le second terme de la série sera petit, plus la valeur de la vitesse  $u$  qu'elle représente sera grande, attendu que ce terme est négatif.

(a) L'expression correspondante à celle-ci, qu'on déduit de l'ancien système des résistances, suivant la formule de la Note de l'Article 352, page 229, réduite en série, est

$\frac{a}{h \sin \beta \sin(\beta - \delta)} \left( \frac{13m^2 \cos \beta^{\frac{1}{2}}}{a c^2} + \frac{(1030)^{\frac{1}{2}} m M p}{A \sqrt{c^2 + m^2}} \right)$ ; d'où l'on voit que  $\cos \beta$  étant  $= 0$ , il reste que le second terme, dont le numérateur  $mMp$  demeure constant, tandis que la largeur  $m$  & le creux  $p$  varient; & s'il y a quelque variation dans ce terme, elle ne peut venir que de la variation de  $m$  dans le dénominateur, laquelle est presque insensible dans la pratique, à cause de la grande valeur de  $c$  à l'égard de  $m$ . Il n'en est pas de même dans notre système des résistances, on a déjà vu que le numérateur du second terme est  $= 20 p^{\frac{1}{2}} M^2$ , lequel diminue avec  $p^{\frac{1}{2}}$ ; diminution qui devient très-sensible dans la pratique, comme on l'observe réellement.

lorsque



lorsque le Vaisseau navigue à la bouline, en cherchant la moindre valeur qu'on puisse donner à  $m$ , on trouve qu'elle doit être seulement de deux pieds, ou à peu près; quantité extrêmement petite: ainsi, pour les vents très-largues, il est bon que le Navire ait plus de largeur & moins de creux; & pour les vents très-près, c'est tout le contraire. Au reste, il résulte de cette solution, qu'il est plus convenable pour la marche, de s'arrêter à de petites largeurs, & à de petites profondeurs, en augmentant les longueurs de plus qu'il est possible: car dans le cas même où l'on navigue vent arrière, l'altération qui peut résulter de l'augmentation de  $m$  dans la quantité  $\sqrt{c^2 + m^2}$ , est fort petite; mais outre que dans cette construction, le Vaisseau seroit très-sujet à s'arquer, ce qui est très-préjudiciable, il y auroit encore beaucoup plus d'inconvénients pour les roulis & les tangages, comme on le verra par la suite.

(359.) Il y a encore d'autres variations dans la marche des Vaisseaux, que les Marins ont fort bien observées, mais sans être parvenus à en connoître la cause; on peut même ajouter que les Géomètres ne l'ont pas indiquée jusqu'à présent. Les résistances  $r$  &  $R$ , dans les Vaisseaux semblables, sont (188.) comme les racines quarrées des cinquièmes puissances des largeurs; c'est-à-dire, comme  $M^{\frac{1}{5}}$  est à  $m^{\frac{1}{5}}$ , en exprimant ces largeurs par  $M$  &  $m$ : mais les voilures sont comme  $M^2$  est à  $m^2$ : donc si l'on substitue ces valeurs, en place de leurs équivalentes, dans le second terme de la série, ce terme

deviendra, pour le premier Navire, 
$$= \frac{M^{\frac{1}{5}} (M^2 \cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20 M^{\frac{1}{5}})}{M^2 M^{\frac{1}{5}} \sin \beta \sin (\beta - \delta)} = \frac{\cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20 M^{\frac{1}{5}}}{\sin \beta \sin (\beta - \delta)}$$
; & pour le second, 
$$= \frac{\cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20 m^{\frac{1}{5}}}{\sin \beta \sin (\beta - \delta)}$$
; d'où l'on voit que ce terme est plus petit dans le petit Vaisseau; & conséquemment que celui-ci doit mieux marcher.

Rappelons-nous maintenant que, dans toute la théorie de ce Chapitre, nous n'avons point eu égard à la résistance qui provient de la dénivellation du fluide, à cause que cette résistance devient négligeable, lorsque les vents ne sont pas forts, & que les Vaisseaux sont grands. Cette résistance est en général pour les Vaisseaux dont les carenes sont semblables, seulement comme les simples largeurs  $M$  &  $m$ : ainsi, en substituant ces valeurs pour  $r$  &  $R$  dans le second terme de la série, ainsi que  $M^2$  pour  $A^2$ , ce terme deviendra, pour le premier Vaisseau, 
$$= \frac{M (M^2 \cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20 M)}{M^3 \sin \beta \sin (\beta - \delta)} = \frac{M \cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20}{M \sin \beta \sin (\beta - \delta)}$$
; & pour le second, 
$$= \frac{m \cos \beta \cos (\beta - \delta) + 20}{m \sin \beta \sin (\beta - \delta)}$$
; d'où l'on voit que ce terme est plus



grand dans le Vaisseau le plus petit ; & conséquemment que ce Vaisseau doit aller moins bien à cet égard. Il résulte de ces deux raisons combinées entr'elles, qu'avec de petits vents, les petits Bâtimens, tels que les Frégates & autres, doivent mieux marcher, & que les grands ont l'avantage de la marche lorsque les vents sont violents.

Jusqu'ici nous avons traité cette théorie, en supposant toujours le Navire de niveau, c'est-à-dire, sans qu'il éprouve de tangage, ou de rotation sur un axe. C'est dans cette supposition que nous avons calculé les résistances dont nous nous sommes servis ; mais aussi-tôt que le Vaisseau a du tangage, il est clair que ces résistances changent de valeur, & ne sont plus les mêmes : par conséquent les vitesses que nous avons assignées, & qui dépendent de ces résistances, ne peuvent plus avoir lieu ; elles diminueront d'autant plus que les balancements du tangage seront plus considérables : car alors la proue présente plus de surface à l'action du fluide, & le choc se fait en général, sous des sinus d'incidence plus grands ; deux circonstances qui augmentent la résistance. On verra dans son lieu que, pour les proues aiguës, ces tangages peuvent être une, deux & trois fois plus grands que pour d'autres un peu plus pleines ; & par conséquent, quoique ces proues éprouvent une moindre résistance dans le cas où le Vaisseau est tranquille, ou qu'il ne tangue pas, il n'en fera pas de même dans le cas de l'agitation. Dans ce dernier cas, au contraire, la résistance devient beaucoup de fois plus grande, parce que l'eau frappe des surfaces beaucoup plus grandes, & sous des angles presque droits : donc, dans le cas de l'agitation, le Vaisseau qui auroit une proue plus pleine, peut mieux marcher que celui qui auroit une proue aiguë, selon qu'on supposera cette agitation plus ou moins grande. C'est d'après cette considération que nous ne pouvons admettre, pour la Navigation, la proue de moindre résistance, que les Géomètres ont prétendu jusqu'ici qu'on devoit employer ; car, dans le cas de l'agitation, cette proue étant extrêmement aiguë, perd la qualité d'éprouver moins de résistance.



## CHAPITRE II.

*Des Angles que les Voiles & le Vent doivent former avec la quille, pour que le Vaisseau acquiere la plus grande Vitesse possible.*

ASSURÉS déjà de l'exactitude de nos formules, & de leur parfaite conformité avec les faits qu'on observe dans la pratique, il est nécessaire d'en continuer l'analyse, afin d'entirer tout l'avantage possible; car il est des vérités qu'une bonne théorie peut seule nous enseigner, & que les Marins ne pourroient jamais découvrir, même dans une infinité de siècles d'observations.

Si dans la valeur de  $u = \frac{GA^2RV \sin \alpha \sin (\beta - \delta)}{GA^2(R-r) \sin \beta \sin (\beta - \delta) + r(GA^2 \cos \delta + 20R)}$ , nous faisons  $\sin (\beta - \delta) = 0$ , c'est-à-dire, si nous orientons la voile de manière que son action soit perpendiculaire à la quille, on aura  $u = 0$ . Pareillement, si nous faisons, dans la même formule,  $\sin \alpha = 0$ , c'est-à-dire, si nous supposons la voile orientée de manière que son plan coïncide avec la direction du vent, il en résultera aussi  $u = 0$ ; mais dans toutes les situations intermédiaires qu'on peut donner à la voile, il est certain que  $u$  aura une valeur; par conséquent, depuis la valeur zéro, qui résulte de la supposition de  $\sin (\beta - \delta) = 0$ , la vitesse ira en augmentant, à mesure que  $\sin (\beta - \delta)$  augmentera, & cela jusqu'à un certain point, qui sera le *maximum*; passé ce terme,  $\sin (\beta - \delta)$  continuant d'augmenter,  $u$  diminuera. Or, nous savons qu'on obtient ce *maximum*, en égalant à zéro la différencielle de l'équation. Faisant donc  $Q = GA^2(R-r)$ ,  $F = r(GA^2 \cos \delta + 20R)$ ,  $\sin \alpha = \sin \gamma \cos \beta - \sin \beta \cos \gamma$ , &  $\sin (\beta - \delta) = \sin \beta \cos \delta - \cos \beta \sin \delta$ , l'équation deviendra  $u = \frac{GA^2RV (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) (\sin \beta \cos \delta - \cos \beta \sin \delta)}{Q \sin \beta (\sin \beta \cos \delta - \cos \beta \sin \delta) + F}$ ; & en supposant  $\delta$  constant, nous aurons, pour le cas de la plus grande marche, ou de la plus grande valeur de  $u$ ,  $(Q \sin \beta (\sin \beta \cos \delta - \sin \delta \cos \beta) + F) (\sin (\gamma + \delta) \cos \beta^2 - \sin (\gamma + \delta) \sin \beta^2 - 2 \cos (\gamma + \delta) \sin \beta \cos \beta) = \sin \alpha \sin (\beta - \delta) (2Q \cos \delta \sin \beta \cos \beta - Q \sin \delta \cos \beta^2 + Q \sin \delta \sin \beta^2)$  [A], ou, en réduisant,  $Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cos \delta \tan \beta + \tan \beta^2 - 2 \sin \delta \cos \delta \tan \beta^3 + \cos \delta^2 \tan \beta^4) = \dots \dots \dots \frac{F}{\cos \beta^2} (\sin (\gamma + \delta) - \sin (\gamma + \delta) \tan \beta^2 - 2 \cos (\gamma + \delta) \tan \beta)$  [B], ou, ce qui est la même chose,  $Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cos \delta \tan \beta +$

$$\cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2 = F \sin (\gamma + \delta) - \sin (\gamma + \delta) \tan \beta^2 - 2 \cos (\gamma + \delta) \tan \beta,$$

[C]: équation qui donne  $\tan \beta = \dots$

$$\frac{Q \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta \pm F \cos (\gamma + \delta) + \sqrt{F^2 + QF \sin \gamma \cdot \sin (\delta - \delta)}}{Q \sin \gamma \cdot \cos \delta^2 + F \sin (\gamma + \delta)}, [D] * (a); \text{ c'est}$$

\* Le calcul qui conduit à cette valeur de  $\tan \beta$  n'a presque aucune autre difficulté que son extrême longueur: ainsi nous nous contenterons d'indiquer l'ordre qu'il faut suivre pour y parvenir. Les commençants ne trouveront pas, sans doute, cette attention de notre part tout-à-fait inutile.

Pour trouver l'équation A, on égalera à zéro la différentielle de la valeur de  $u$ , suivant les règles ordinaires de *maximis & minimis*, en regardant les angles  $\gamma$  &  $\delta$  comme donnés & constants; mais pour procéder avec ordre, il faut 1°. diviser par la quantité constante  $GA^2RV$ . 2°. Faire les opérations indiquées. 3°. Substituer  $\sin (\gamma + \delta)$  en place de  $\sin \gamma \cdot \cos \delta + \cos \gamma \cdot \sin \delta$ . 4°. Différencier, & substituer dans la différentielle  $-\cos (\gamma + \delta)$  en place de  $\sin \gamma \cdot \sin \delta - \cos \gamma \cdot \cos \delta$ . 5°. Réduire les deux parties au même dénominateur, & supprimer le dénominateur commun. 6°. Enfin, mettre pour  $\sin \beta \cdot \cos \delta - \cos \beta \cdot \sin \delta$  la valeur  $\sin (\beta - \delta)$ , & pour  $\sin \gamma \cdot \cos \delta - \cos \gamma \cdot \sin \delta$  la valeur  $\sin \alpha$ .

On obtient l'équation B en réduisant l'équation A. Pour cela il faut 1°. Mettre pour  $\sin \alpha$  &  $\sin (\beta - \delta)$  leurs valeurs, & l'on aura  $\sin \alpha \cdot \sin (\beta - \delta) = \sin (\gamma + \delta) \sin \beta \cdot \cos \delta - \cos \gamma \cdot \cos \delta \cdot \sin \beta^2 - \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \beta^2$ . 2°. Faire les opérations indiquées, transposer tous les termes qui ne seront point affectés de  $F$ , & faire la réduction des quantités semblables, autant qu'il sera possible. 3°. Pour achever la réduction, on développera les expressions  $\sin (\gamma + \delta)$  &  $\cos (\gamma + \delta)$ . 4°. On divisera les deux membres par  $\cos \beta^2$ , & l'on substituera  $\tan \beta$  & ses puissances, en place de  $\frac{\sin \beta}{\cos \beta}$  & ses puissances, & l'on aura  $\dots$

$$\frac{Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2 + \sin \delta^2 \cdot \tan \beta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta^3 + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^4)}{F}$$

$$= \frac{F}{\cos \beta^2} (\sin (\gamma + \delta) - \sin (\gamma - \delta) \tan \beta^2 - 2 \cos (\gamma + \delta) \tan \beta);$$

expression qui devient l'équation B en mettant  $\tan \beta^2$  en place de  $(\cos \beta^2 + \sin \beta^2) \tan \beta^2$ , puisque  $\cos \beta^2 + \sin \beta^2 = 1$ ; mais on laissera cette équation sous cette forme, afin d'avoir plus facilement l'équation C.

En multipliant le premier membre de l'équation B par  $\cos \beta^2$  exprimé en  $\tan \beta$ , on aura l'équation C. Or,  $\cos \beta^2 = \frac{1}{1 + \tan \beta^2}$ ; car on a  $\sin \beta^2 = 1 - \cos \beta^2$ , & pareillement

$$\sin \beta^2 = \tan \beta^2 \cdot \cos \beta^2: \text{ donc } 1 - \cos \beta^2 = \tan \beta^2 \cdot \cos \beta^2, \text{ d'où l'on tire } \cos \beta^2 = \frac{1}{1 + \tan \beta^2}.$$

Multipliant donc le premier membre par cette quantité, & supprimant le diviseur  $\cos \beta^2$  du second, on aura l'équation même de l'Auteur; car le premier membre devient  $\dots$

$$\frac{Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2 + \sin \delta^2 \cdot \tan \beta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta^3 + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^4)}{1 + \tan \beta^2}$$

$$= Q \sin \gamma (\sin \delta^2 - 2 \sin \delta \cdot \cos \delta \cdot \tan \beta + \cos \delta^2 \cdot \tan \beta^2).$$

On parvient aisément à l'équation D, en résolvant l'équation du second degré, suivant les règles ordinaires de l'algèbre. Observant de réduire au même dénominateur les parties qui doivent être sous le radical, & de faire la réduction. Dans cette dernière opération, on remarquera que  $FF \sin (\gamma + \delta)^2 + FF \cos (\gamma + \delta)^2 = FF$ , que  $\sin \gamma^2 \cdot \cos \delta^2 + \sin \gamma^2 \cdot \cos \delta \cdot \sin \delta^2 = \sin \gamma^2 \cdot \cos \delta (\cos \delta^2 + \sin \delta^2) = \sin \gamma^2 \cdot \cos \delta$ . &c. &c. On remarquera en passant qu'on a mis le double signe  $\pm$  au terme  $F \cos (\gamma + \delta)$ , quoiqu'il soit précédé naturellement du signe  $-$ ; attendu que lorsqu'on navigue vent large,  $\gamma$  est  $> 90^\circ$ , & alors  $\cos (\gamma + \delta)$ , est une quantité négative; or, cette quantité étant soustraite, elle devient positive; mais dans le cas de la bouline on a  $\gamma < 90^\circ$ , alors  $\cos (\gamma + \delta)$  est positif, ainsi le terme  $F \cos (\gamma + \delta)$  est négatif. On voit aussi que l'auteur auroit bien pu mettre toujours le signe  $-$ ; mais alors dans les substitutions numériques on auroit été obligé de se rappeler que  $\cos (\gamma + \delta)$  est négatif dans le cas du vent large.

(a) M. John Muller, dans le Tome VIII de ses Ouvrages, intitulé, *Appendix, or, Supplément to the Treatise of Artillery*, page 87, cherche les angles les plus avan-

la valeur de la tangente de l'angle que doit former la voile avec la quille pour que le Vaisseau acquiere la plus grande vitesse qu'il est possible, en supposant les angles  $\gamma$  &  $\delta$  donnés, & constants: le signe positif est pour le cas où l'on a  $\gamma > 90^\circ$ , ou pour lorsqu'on navigue vent large, & le signe négatif pour le cas où l'on a  $\gamma < 90^\circ$ , ou pour lorsqu'on navigue à la bouline.

(361.) La première connoissance que nous donne cette formule est, que la valeur de  $\beta$  n'est pas constante, comme les Géomètres l'ont cru jusqu'ici, mais qu'elle dépend des quantités  $Q = \dots GA^2(R-r)$ ,  $F = r(GA^2 \cos \delta + 20R)$ , &  $\delta$ : c'est-à-dire, du rapport entre les résistances de la proue & du côté, de la quantité  $A^2$  des voiles & de leur courbure: de sorte que, plus  $\frac{r}{R}$  sera petit, plus l'angle  $\beta$  sera petit. Cet angle devient encore d'autant moins grand à proportion que  $\delta$  devient plus petit, & que la quantité  $A^2$  est plus grande. Si, par exemple, la résistance de la proue étoit infiniment petite, à l'égard de la résistance latérale, on auroit  $F = 0$ , &  $\tan \beta = \frac{\sin \delta}{\cos \delta} = \tan \delta$ , ou  $\beta = \delta$ : c'est-à-dire, que la direction de la force de la voile doit être, en ce cas, perpendiculaire à la quille \*. Au contraire, lorsque  $r = R$ , ou que la résistance de la proue est égale à celle du côté, on aura  $Q = 0$ , &  $\tan \beta = \frac{1 - \cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \dots \dots \dots \operatorname{cosec}(\gamma + \delta) - \cotang.(\gamma + \delta) = \tan\left(\frac{\gamma + \delta}{2}\right)**$ , ou  $\beta = \frac{\gamma + \delta}{2}$ .

geux que doivent former le Vaisseau, le vent & les voiles, pour obtenir la plus grande marche. Sa conclusion est très-différente de celle que Jean Bernoulli donne dans ses Ouvrages (Tome II, page 32), quoique tous deux soient partis du même principe erroné sur les résistances. Cette différence vient de ce que Jean Bernoulli a supposé constant, comme nous l'avons fait ici, l'angle que forme le Navire avec le vent, & a supposé variable l'angle du Navire avec la voile, comme cela doit être, puisque l'angle du rumb de vent est donné. Au contraire, M. Muller suppose l'angle du Navire avec le vent variable, & fait constant celui du Navire avec la voile. Par cette raison, la différentielle qu'on doit élever à zéro n'est pas  $\sqrt{1-x^2} - xy$ , comme le dit M. Muller, mais  $x^2(2x^2 - y^2)^2 = 9y^2x^2(1-x^2)$ , ou  $y^4 - y^2(1 + \frac{2}{3}x^2) + \frac{2}{3}x^2 = 0$ : équation qui est la même que celle donnée par Jean Bernoulli. Si l'on suppose avec M. Muller que l'angle formé par la voile avec le Navire, ou avec la quille, est constant, il n'y a pas de doute que le vent qui tombe perpendiculairement sur la voile sera le plus avantageux, puisque c'est celui qui agit avec plus de force sur elle; aussi ce résultat est-il celui que doit trouver, & que trouve en effet, M. Muller.

\* Cela est évident; car, pour que la résistance de la proue soit nulle relativement à la résistance latérale, il faut que la vitesse directe soit nulle à l'égard de la vitesse latérale, ou que la voile agisse perpendiculairement à la quille (360.).

\*\* On peut trouver ces expressions de différentes manières, nous allons en donner une purement analytique,  $\frac{1 - \cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \frac{1}{\sin(\gamma + \delta)} - \frac{\cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)}$ ; mais  $\frac{1}{\sin(\gamma + \delta)} = \dots \operatorname{cosec}(\gamma + \delta)$ , &  $\frac{\cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \cotang(\gamma + \delta)$ . Donc, &c.



Pareillement, si  $A^2 = 0$ , on a  $Q = 0$ , & par conséquent  $\beta = \frac{\gamma + \delta}{2}$ : & si  $A^2$  étoit  $= \infty$ , comme, dans ce cas,  $Q$  est beaucoup de fois plus grand que  $F$ , on peut négliger, dans la formule, toutes les quantités où  $F$  se trouve sans  $Q$ , & elle deviendra  $\tan \beta = \tan \delta + \left( \frac{F \sin(\gamma + \delta)}{Q \sin \gamma \cos \delta} \right)^{\frac{1}{2}}$ , ou, parce que dans ce même cas on doit avoir  $\delta = 0$ ,  $\tan \beta = \sqrt{\frac{F}{Q}}$ . D'où l'on voit que c'est seulement lorsque  $\gamma$  sera extrêmement petit, ou que  $\gamma = 2 \sqrt{\frac{F}{Q}}$ , que  $\beta$  peut avoir la même valeur dans les deux cas. Dans tout autre cas,  $\beta$  sera d'autant plus petit que la quantité  $A^2$  sera plus grande.

(362.) Naviguant vent en poupe, on a  $\sin \gamma = 0$ , &  $\delta = 0$ ; donc on aura  $\tan \beta = \infty$ , ou  $\beta = 90^\circ$ ; c'est-à-dire, qu'on doit orienter la voile de manière qu'elle forme des angles droits avec la quille; c'est aussi ce que pratiquent les Marins, & par conséquent la plus grande vitesse est la même que celle qu'on obtient dans la pratique ordinaire.

(363.) Ce n'est plus la même chose lorsqu'on navigue vent large. Examinons le cas de l'Art. 351, dans lequel nous avons supposé  $\gamma = 134^\circ$ , & dans lequel, avec un petit vent, on a  $\delta = 1^\circ 37'$ ,  $G = \frac{1}{2}$ ,  $A^2 = 17680$ ,  $r = 294$ , &  $R = 3316$ . L'usage des Marins, dans ces circonstances, est de faire  $\beta = 70^\circ$ . D'après ces données, la valeur de  $Q$  est  $= 42743168$ , & celle de  $F = 23654753$ , & par conséquent,  $\tan \beta = \dots\dots\dots$

$$\frac{42743168 \sin \gamma \sin \delta \cos \delta + 23654753 \cos(\gamma + \delta) + \sqrt{(23654753)^2 + (42743168)(23654753) \sin \gamma \sin(\gamma - \delta)}}{42743168 \sin \gamma \cos \delta + 23654753 \sin(\gamma + \delta)}$$

$$= \frac{867098 + 16905477 + 33117589}{30722390 + 16545436} = \frac{56695905}{47267826}; \text{ ou } \beta = 50^\circ 11' : \text{ cet angle}$$

est moindre de  $19^\circ 49'$  que celui qu'emploient les Marins dans leur pratique ordinaire. Si nous substituons maintenant cette valeur de  $\beta$  & celle de  $\alpha$  qui en résulte, laquelle est  $= 83^\circ 49'$ , en place de  $\beta = 70^\circ$ , & de  $\alpha = 64^\circ$  que nous avons employées (351.) pour trouver la valeur de  $u$ , nous aurons  $u = \dots\dots\dots$

$$\frac{\frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sqrt{\sin(48^\circ 34') \sin(83^\circ 49')}}{\frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 3316 \cdot \sin(48^\circ 34') \sin(50^\circ 11') + \frac{1}{2} \cdot 17680 \cdot 294 \cdot \cos(48^\circ 34') \cos(50^\circ 11') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

Quant à la seconde valeur, on peut également la déduire du premier membre. Le numérateur  $1 - \cos(\gamma + \delta) = \sin \text{verse}(\gamma + \delta)$ ; ainsi, le premier membre  $= \frac{\sin \text{verse}(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)}$ . Or, les plus légères connoissances de la Trigonométrie font voir que  $\sin(\gamma + \delta) : \sin \text{verse}(\gamma + \delta) :: 1 : \tan\left(\frac{\gamma + \delta}{2}\right)$ . Donc  $\frac{\sin \text{verse}(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \frac{1 - \cos(\gamma + \delta)}{\sin(\gamma + \delta)} = \tan\left(\frac{\gamma + \delta}{2}\right)$ . On auroit pu également le déduire de la seconde expression.



**DES ANGLES DES VOILES ET DU VENT AVEC LA QUILLE. 241**

$= \frac{3495872}{4920895} V$ , ou, à peu près,  $u = \frac{71}{100} V$ . D'où l'on voit qu'en se servant de ces angles avantageux, la vitesse du Vaisseau seroit  $= \frac{71}{100} V$ , au lieu de  $\frac{64}{100} V$ , comme on l'a trouvé (351.), en se servant des angles qu'emploient les Marins; c'est-à-dire que la vitesse du Vaisseau seroit de  $\frac{7}{100} V$  plus grande qu'elle ne l'est aujourd'hui. Ainsi,

si le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le vaisseau feroit  $\frac{2}{3}$  de mille de plus par heure; ce qui, joint aux 5 milles  $\frac{76}{100}$  qu'il faisoit dans la première disposition, donnera 6 milles  $\frac{31}{100}$  pour le chemin qu'il fera dans une heure. Si le vent parcourroit 25 pieds par seconde, le Vaisseau feroit  $\frac{1}{2}$  de mille de plus par heure; ce qui, joint aux 2 milles  $\frac{41}{100}$  qu'il faisoit déjà, donnera 10 milles  $\frac{33}{100}$ . Dans le cas où le vent est fort, on a  $\delta = 4^\circ 40'$ ; &  $G = \frac{78}{100}$ : donc, en supposant que le Vaisseau navigue seulement avec ses deux basses voiles, on aura (351.),  $A^2 = 5200$ ; ce qui donne  $Q = \frac{78}{100} \cdot 5200 (3316 - 294) = 12257232$ ,  $F = 294 (\frac{78}{100} \cdot 5200 \cdot \cos(4^\circ 40') + 20 \cdot 3316) = 20681130$ , &  $\tan \beta = \dots$

$$\frac{12257232 \cdot \sin \gamma \cdot \sin \delta \cdot \cos \delta + 20681130 (\cos(\gamma + \delta) + \sqrt{20681130 (20681130 + 12257232 \sin \gamma \sin(\gamma - \delta))}}{12257232 \sin \gamma \cdot \cos \delta + 20681130 \sin(\gamma + \delta)}$$

$$= \frac{714971 + 13108305 + 23412361}{8787882 + 15996270} = \frac{37231637}{24784152}. \text{ Donc } \beta = 56^\circ 21'; \text{ cet an-}$$

gle, comme on le voit, est seulement de  $6^\circ 10'$  plus grand que celui que nous avons trouvé auparavant: de sorte que le Vaisseau naviguant avec toutes ses voiles, ou naviguant seulement avec les deux basses voiles, dans le cas de  $\gamma = 134^\circ$ , il n'en résulte, dans l'angle  $\beta$ , que la petite différence de  $6^\circ 10'$ . Si nous mettons cette nouvelle valeur de  $\beta$ , & celle qui résulte pour  $\alpha$ , qui est  $= 77^\circ 39'$ , celle de  $G = \frac{78}{100}$ , celle de  $A^2 = 5200$ , & celle de  $\delta = 4^\circ 40'$ , dans la formule qui exprime la valeur de  $u$ , on aura  $u = \dots$

$$\frac{\frac{71}{100} \cdot 5200 \cdot 3316 V \sin(77^\circ 39') \sin(51^\circ 41')}{\frac{78}{100} \cdot 5200 \cdot 3316 \sin(56^\circ 21') \sin(51^\circ 41') + \frac{78}{100} \cdot 5200 \cdot 294 \cos(56^\circ 21') \cos(51^\circ 41') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}$$

$$= \frac{10308383}{28692121} V, \text{ ou, à très-peu près, } u = \frac{36}{100} V; \text{ c'est seulement } \frac{1}{100} V;$$

de plus que la vitesse que nous avons trouvée, Art. 351: de sorte que, lors même que le vent parcourroit 50 pieds par seconde, on ne gagneroit que  $\frac{1}{10}$  de mille par heure; ce qui, avec les 10 milles  $\frac{4}{10}$  que fait le Vaisseau, lorsqu'il est disposé suivant l'usage des Marins, fait en tout 10 milles  $\frac{4}{10}$  pour la marche du Vaisseau avec l'angle le plus avantageux.

(364.) Quoique, lorsqu'on navigue à la bouline, la valeur de l'angle  $\beta$  soit limitée dans les Vaisseaux, & qu'il soit difficile de le

faire varier beaucoup ; il y a cependant des moyens de le diminuer en partie, si cela est nécessaire : & dans les autres Embarcations il y a aussi quelques corrections à faire ; c'est pourquoi nous allons chercher l'angle  $\beta$  qui produit la plus grande vitesse, en supposant l'angle  $\gamma = 65^\circ$ , & nous nous servirons, dans cette recherche, des exemples donnés à l'Art. 352. Nous avons trouvé dans cet Article, qu'avec un petit vent, en négligeant les fractions, on a  $\delta = 8^\circ 20'$ ,  $G = \frac{96}{100}$ , &  $A^2 = 23050$  ; ce qui donne  $Q = \frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot (3316 - 294) = 66870816$ ,  $F = 294 \left( \frac{96}{100} \cdot 23050 \cos(8^\circ 20') + 20 \cdot 3316 \right) = 25937987$ , & par conséquent  $\tan \beta = \dots$

$$\frac{66870816 \sin \gamma \sin \delta \cos \delta - 25937987 \cos(\gamma - \delta) + \sqrt{25937987(25937987 + 66870816 \sin \gamma \sin(\gamma - \delta))}}{66870816 \sin \gamma \cos \delta^2 + 25937987 \sin(\gamma - \delta)}$$

$$= \frac{9028113 - 7439096 + 44563459}{59191247 + 24848320} = \frac{46152475}{84039567} ; \text{ ou } \beta = 28^\circ 47' : \text{ c'est l'angle}$$

que doit former la vergue avec la quille, pour que le Vaisseau acquiere la plus grande marche possible,  $\gamma$  étant  $= 65^\circ$ , &  $A^2 = 23050$ . A la vérité, il n'est pas possible, dans les Vaisseaux, de donner à la vergue cette obliquité par rapport à la quille, à moins qu'on ne change l'état actuel de leurs agrès & de leur voilure ; mais dans les Bâtiments qui portent des voiles latines, il est très-facile de le former. Si nous substituons donc cette nouvelle valeur de  $\beta$ , & celle qui en résulte pour  $\alpha$ , qui est  $= 36^\circ 13'$ , & faisant de plus  $G = \frac{96}{100}$ ,  $A^2 = 23050$ , &  $\delta = 8^\circ 20'$ , dans la formule qui exprime la valeur de  $u$ , (352.), on aura  $u = \frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \cdot V \sin(36^\circ 13') \sin(20^\circ 7')$

$$\frac{\frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot 3316 \sin(28^\circ 47') \sin(20^\circ 7') + \frac{96}{100} \cdot 23050 \cdot 294 \cos(28^\circ 47') \cos(20^\circ 7') + 20 \cdot 3316 \cdot 294}{14910784 V}$$

$$= \frac{12151977 + 5353993 + 19498080}{1000} ; \text{ ou, à fort peu près, } u = \frac{403}{1000} V ; \text{ c'est } \frac{68}{1000} V \text{ de plus que ce qu'on a trouvé, Art. 352, en faisant l'angle}$$

$\beta = 40^\circ$ , suivant la pratique des Marins : de sorte que si le vent parcourait 15 pieds par seconde, le Vaisseau feroit  $\frac{68}{1000}$  de mille de plus par heure avec l'angle  $\beta = 28^\circ 47'$  ; ce qui, avec les 2 milles  $\frac{1}{10}$  qu'il faisoit avec le premier angle, donne 2 milles  $\frac{86}{1000}$  pour le chemin qu'il feroit par heure avec le second.

Avec un vent fort, on a (352.),  $\delta = 21^\circ 4'$ , &  $G = \frac{96}{100}$  : donc, en supposant que le Vaisseau porte seulement ses deux basses voiles, on aura (280.),  $A^2 = 6130$ , ce qui donne  $Q = \frac{96}{100} \cdot 6130 \cdot (3316 - 294) = 16672375$ ,  $F = 294 \left( \frac{96}{100} \cdot 6130 \cos(21^\circ 4') + 20 \cdot 3316 \right) = 21011668$ , & par conséquent,  $\tan \beta = \dots$

$$\frac{16672375 \sin \gamma \sin \delta \cos \delta - 21011668 \cos(\gamma + \delta) + \sqrt{21011668(21011668 + 16672375 \sin \gamma \sin(\gamma - \delta))}}{16672375 \sin \gamma \cos \delta^2 + 21011668 \sin(\gamma - \delta)}$$

$$= \frac{5068435 - 1441309 + 25724943}{13157942 + 20962169} = \frac{29352069}{34120111}, \text{ ou, à peu près, } \beta = 40^\circ 42' ;$$

angle

gle qui est de  $12^{\circ} 55'$  plus grand que celui qu'on a trouvé ci-dessus, lorsque le Vaisseau porte toutes ses voiles, & qui est, à peu près, le même que celui dont se servent les Marins. Si nous substituons dans la valeur de  $u$  cette nouvelle valeur de  $\beta$ , & celle qui en résulte pour  $\alpha$ , qui est  $= 24^{\circ} 18'$ , & faisant de plus  $G = \frac{2}{10}$ ,  $A^2 = 6130$ , &  $\delta = 21^{\circ} 4'$ , on aura  $u = \dots\dots\dots$

$$\frac{\frac{2}{10} \cdot 6130 \cdot 3316 \cdot V \sin(24^{\circ} 18') \sin(19^{\circ} 38')}{\frac{2}{10} \cdot 6130 \cdot 3316 \cdot \sin(40^{\circ} 42') \sin(19^{\circ} 38') + \frac{2}{10} \cdot 6130 \cdot 294 \cdot \cos(40^{\circ} 42') \cos(19^{\circ} 38') + 20 \cdot 3316 \cdot 294} = \frac{2529537 \sqrt{}}{4008383 + 1158201 + 19498080}, \text{ ou, à peu près, } u = \frac{103}{1000} V. \text{ Ce résultat}$$

est le même que celui qu'on a trouvé, *Art.* 352, d'après l'usage des Marins; & cela devoit arriver, attendu que l'angle  $\beta$  que donne la théorie, est presque le même angle que celui qu'ils emploient dans les Vaisseaux.

(365.) Ayant donc résolu le problème où il s'agit de déterminer les angles  $\beta$  les plus avantageux qu'il convient d'employer, il nous faut maintenant déterminer l'ouverture qu'il convient de donner aux angles  $\gamma$ , pour procurer au Vaisseau le plus de vitesse qu'il est possible, & ce sera le *maximum maximorum*. L'objet de cette recherche pourra paroître étrange à plusieurs Lecteurs; car, quoiqu'on ait toujours cru que le vent large est, de tous les vents, celui qui donne le plus d'avantages pour la marche, on ne fondoit cependant cette opinion que sur ce qu'avec le vent large on porte plus de voiles, ou qu'elles présentent plus de surface au vent, & ne se couvrent point les unes & les autres, comme il arrive lorsqu'on navigue vent arriere. En effet nous avons déjà vu (350.), que dans ce cas  $A^2$  est seulement  $= 12950$ , tandis que, vent large (351.), cette même quantité est  $= 17680$ , & qu'elle devient même  $= 23050$ , si le vent devient plus large (352.). Mais on étoit loin d'imaginer que même avec la même voile, ou la même quantité de voiles dehors, le vent large pût donner une plus grande marche, comme en effet cela arrive. Nous pouvons cependant nous convaincre de cette vérité, sans aller plus loin, en appliquant seulement la valeur de la vitesse  $u$ , au cas où l'on fait la valeur de  $\alpha$  constante, ou que  $\sin \alpha = 1$ , car ayant par-là  $\delta = 0$ , nous aurons  $u = \frac{GA^2 R \sin \beta}{GA^2 R \sin \beta^2 + GA^2 r \cos \beta^2 + 20 R r}$ : d'où

l'on voit que la vitesse du Vaisseau naviguant d'un vent large, sera à sa vitesse d'un vent arriere, comme  $\frac{\sin \beta}{GA^2 R \sin \beta^2 + GA^2 r \cos \beta^2 + 20 R r}$  est à  $\frac{1}{GA^2 R + 20 R r}$ : ou comme  $\frac{(GA^2 R + 20 R r) \sin \beta}{GA^2 R \sin \beta^2 + GA^2 r \cos \beta^2 + 20 R r}$  est à l'u-

nité; ou bien en faisant  $GA^2 = 12000$ ,  $R = 3300$ , &  $r = 300$ , comme  $\frac{(12.33 + 2.33.3) \sin \beta}{12.33 \sin \beta^2 + 12.3 \sin \beta^2 + 2.33.3}$  est à l'unité, c'est-à-dire, en réduisant, comme  $\frac{33 \sin \beta}{20 \sin \beta^2 + 13}$  est à l'unité: de sorte que toutes les fois que  $\frac{33 \sin \beta}{20 \sin \beta^2 + 13}$  sera plus grand que l'unité, le Vaisseau marchera davantage vent large que vent arriere; & cela avec la même surface de voile exprimée par  $GA^2$ . Or, en faisant  $\sin \beta = \frac{4}{5}$ , on a  $\frac{33 \sin \beta}{20 \sin \beta^2 + 13} = \frac{26 \frac{4}{5}}{25 \frac{16}{25}}$ : donc, l'angle  $\alpha$  étant  $= 90^\circ$ ,  $\sin \beta = \frac{4}{5}$ , &  $GA^2 = 12000$ , le Vaisseau marchera avec plus de vitesse vent large que vent arriere.

(366.) Nous sçavons donc qu'il y a une certaine disposition du vent, par laquelle le Vaisseau marchera le plus qu'il est possible. Pour trouver quel est ce vent, il faut différencier la valeur de  $u = \frac{GA^2 RV \sin(\beta - \delta) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta (\cos \beta - \delta) + 20 R r}$ , en supposant  $\beta$  constant, & seulement  $\gamma$  variable, & égaliser ensuite la différentielle à zéro. On aura par ce calcul  $\cos \gamma \cos \beta + \sin \gamma \sin \beta = 0$ , ou  $\cos(\gamma - \beta) = \cos \alpha = 0$ , &  $\sin \alpha = 1$ ; ce qui manifeste déjà que le vent le plus favorable à la marche est celui qui tombe perpendiculairement sur la vergue, comme nous l'avons supposé dans l'Article précédent; & par conséquent, on a, dans ce cas,  $\delta = 0$ . De la même équation  $\cos \gamma \cos \beta + \sin \gamma \sin \beta = 0$ , il résulte aussi  $1 = -\tan \gamma \tan \beta$ , ou  $\tan \beta = -\frac{\cos \gamma}{\sin \gamma}$ ; & la valeur de  $\tan \beta$  étant substituée dans l'équation qui donne la valeur la plus avantageuse de  $\beta$  (360.), & faisant  $\delta = 0$ , on aura  $-\frac{\cos \gamma}{\sin \gamma} = \frac{-F \cos \gamma + \sqrt{F^2 + QF \sin \gamma^2}}{Q \sin \gamma + F \sin \gamma}$ ; ou  $-Q \cos \gamma = \sqrt{F^2 + QF \sin \gamma^2}$ : d'où l'on tire, en quarrant,  $Q^2 \cos^2 \gamma = F^2 + FQ \sin \gamma^2 = F^2 \cos^2 \gamma + (F^2 + QF) \sin \gamma^2$ , ou  $(Q^2 - F^2) \cos^2 \gamma = (F^2 + QF) \sin \gamma^2$ ; ce qui donne  $\tan \gamma^2 = \frac{Q - F}{F}$ : c'est la valeur du carré de la tangente du véritable angle  $\gamma$  que doit former le vent avec la quille, pour que le Vaisseau ait la plus grande marche qu'il est possible; & si au lieu de  $Q$  & de  $F$  nous substituons leurs valeurs (360.), on aura  $\tan \gamma^2 = \frac{GA^2(R - r)}{(GA^2 + 20 R)r} - 1$ .

(367.) Cette valeur n'est donc pas constante, elle dépend, comme on voit, des quantités  $r$ ,  $R$ ,  $A^2$  &  $G$ ; ainsi elle varie, non-seulement dans les différents Navires, ou Embarcations, mais encore dans le même Navire lorsqu'on change sa voilure, ou lorsque la force du vent varie; de sorte que moins la résistance

$r$  de la proue sera grande à l'égard de la résistance latérale  $R$  ; plus l'angle le plus avantageux sera ouvert. Cet angle augmentera encore à mesure que les quantités  $A^2$  ou  $G$  deviendront plus grandes ; c'est-à-dire, à mesure que le Navire portera plus de voile, ou que le vent sera moins fort : ainsi, pour sçavoir quand le vent arriere sera le plus avantageux, on supposera  $\tan \gamma = 0 = \frac{GA^2(R-r)}{(GA^2 + 20R)r} - 1$ , & l'on aura, pour ce cas,  $GA^2(R-r) = (GA^2 + 20R)r$ , ce qui donne  $GA^2 = \frac{20Rr}{R-2r}$  : de sorte que lorsqu'on aura  $GA^2 = \frac{20Rr}{R-2r}$ , ce sera le vent arriere qui fera marcher le Vaisseau avec le plus de vitesse qu'il est possible ; & à mesure qu'on augmentera la voilure, ce sera un autre vent, faisant un angle de plus en plus ouvert avec la quille, qui lui procurera la plus grande marche.

Dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, on a  $R = 3316$ , &  $r = 294$ , & , par conséquent, on aura  $\frac{20Rr}{R-2r} = \frac{19498080}{2728} = 7147$  : & en faisant (351.),  $G = \frac{4}{7}$ , on aura  $A^2 = 8934$ , c'est la voilure qu'il doit porter pour que le vent arriere soit le plus avantageux. Aussi-tôt que ce Vaisseau en porte davantage, ce sera un autre vent faisant un angle plus ouvert. Pour trouver le cas dans lequel cet angle doit être le plus ouvert qu'il est possible, nous supposerons  $A^2 = 17680$ , (351.), qui est toute la voilure que le Vaisseau porte d'un vent large ; substituant cette valeur dans l'équation  $\tan \gamma^2 = \frac{GA^2(R-r)}{(GA^2 + 20R)r} - 1$ , & faisant  $G = \frac{4}{7}$ ,  $R = 3316$ , &  $r = 294$ , on aura  $\tan \gamma^2 = \frac{\frac{4}{7} \cdot 17680 (3022)}{\frac{4}{7} \cdot 17680 \cdot 294 + 19498080} - 1$  ; ce qui donne à très-peu près  $\gamma = 138^\circ 4'$  ; de sorte que le vent doit faire avec la quille un angle ouvert, par la poupe, de  $41^\circ 56'$ , pour que le Vaisseau marche avec le plus de vitesse qu'il est possible, en portant toutes ses voiles, ou  $A^2$  étant  $= 17680$ . Nous venons de voir que le Vaisseau portant seulement 8934 pieds quarrés de voilure, c'est le vent arriere qui est le plus avantageux, ou que  $\gamma = 180^\circ$  : il s'ensuit donc que tous les angles intermédiaires entre  $180^\circ$  &  $138^\circ 4'$  correspondent aux voilures intermédiaires entre 8934 & 17680. Avec des voilures moindres que 8934, c'est également le vent arriere qui est le plus avantageux ; car dans ce cas  $\tan \gamma$  devient imaginaire, attendu que dans l'équation  $\tan \gamma^2 = \frac{GA^2(R-r)}{(GA^2 + 20R)r} - 1$ , la quantité  $\frac{GA^2(R-r)}{(GA^2 + 20R)r}$  est  $< 1$ .



(368.) Ayant l'angle  $\gamma$  le plus avantageux, nous pouvons trouver la plus grande vitesse parmi les plus grandes, ou le *maximum maximorum* de la vitesse; nous y parviendrons en substituant dans la valeur de  $u$  les valeurs correspondantes de  $\alpha$  & de  $\beta$ . Nous avons déjà dit (366.) que  $\sin \alpha = 1$ ; & nous avons trouvé, dans le même Article, que  $\tan \beta = -\frac{1}{\tan \gamma}$ , ou  $\tan \beta^2 = \dots$

$\frac{1}{\tan \gamma^2} = \frac{F}{Q-F}$ : donc  $\frac{\sin \beta^2}{\cos \beta^2} = \frac{F}{Q-F}$ ; ce qui donne  $\sin \beta = \sqrt{\frac{F}{Q}}$ \*, &  $\cos \beta = \left(\frac{Q-F}{Q}\right)^{\frac{1}{2}}$ . Le *maximum maximorum* sera donc, d'après

$$\text{cela, } u = \frac{GA^2RV \cdot \sqrt{\frac{F}{Q}}}{GA^2R \cdot \frac{F}{Q} + GA^2r \cdot \frac{Q-F}{Q} + 20Rr} = \frac{GA^2RV \cdot \sqrt{QF}}{GA^2RF + GA^2r(Q-F) + 20QRr}.$$

Si l'on fait maintenant, dans le Vaisseau de 60 canons,  $G = \frac{1}{7}$ ,  $A^2 = 17680$ ,  $R = 3316$ ,  $r = 294$ ,  $Q = GA^2(R-r)$ , &  $F = GA^2r + 20Rr$ , le *maximum maximorum* des vitesses  $u$  sera =  $\frac{34891360}{47411745} V$ ; ce qui donne à peu près  $u = \frac{74}{100} V$ ; vitesse qui est plus grande de  $\frac{10}{100}$  que celle que nous avons trouvée à l'Art. 351, avec presque le même vent, & cela pour avoir fait, dans cet Article, suivant la pratique des Marins,  $\beta = 70^\circ$ , &  $\alpha = 64^\circ$ , tandis qu'ici nous avons fait  $\beta = 48^\circ 4'$ , &  $\alpha = 90^\circ$ . Si donc le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le Vaisseau en parcourroit  $11 \frac{1}{10}$  dans le même temps, ce qui répond à 6 milles  $\frac{66}{100}$  par heure, ou  $\frac{2}{3}$  de mille de plus que nous n'avons trouvé, Article 351.

Mais ce n'est pas dans les Vaisseaux que cette différence se fait plus remarquer, elle devient plus sensible à mesure que le rapport  $\frac{R}{r}$  devient plus grand. Dans un Chebec, on a, (348.),  $A^2 = 9000$ ,  $R = 700$ ,  $r = 60$ , & en faisant  $G = \frac{1}{7}$ , on trouve  $\beta = 26^\circ 41'$ ,  $\gamma = 116^\circ 41'$ , & le *maximum maximorum* des vitesses  $u = \frac{16865496}{10319998} V$ , ou à fort peu près  $u = \frac{163}{100} V$ : c'est-à-dire, que la vitesse du Chebec est une fois & environ deux tiers celle du vent. Si le vent parcourroit 15 pieds par seconde, le Chebec en parcourroit  $24 \frac{41}{100}$  dans le même temps; vitesse équivalente à 14 milles  $\frac{62}{100}$  par heure. Si, au contraire, on fait  $\beta = 60^\circ$ , &  $\alpha = 56^\circ 41'$ , comme le font ordinairement les Marins, il en résulte  $u = \frac{99}{100} V$ ; laquelle vitesse équivaut à 8 milles  $\frac{1}{2}$  par

\* On trouve cette valeur en substituant pour  $\cos \beta^2$  sa valeur  $1 - \sin \beta^2$ , & en dégageant  $\sin \beta^2$ . La valeur de  $\cos \beta$ , ainsi que la seconde expression du *maximum maximorum* des vitesses, est fautive dans l'original.

heure, le vent parcourant 15 pieds par seconde; c'est  $6 \frac{2}{3}$  de moins que ci-dessus. Cette différence est tellement considérable, qu'elle mérite la plus grande attention de tout bon Navigateur: il est vrai que l'angle  $\beta = 26^\circ 41'$  qu'il faut former, est bien aigu; mais avec la voile latine il n'y a aucune difficulté pour parvenir à le former, & quand il y s'en présenteroit quelqu'une on ne devroit pas moins faire tout ce qui est possible de faire pour en approcher autant que faire se peut.

(369.) L'examen de la vitesse latérale  $v = \dots\dots\dots$

$\frac{GA^2 r V \cos(\beta - \delta) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 R \sin(\beta - \delta) \sin \beta + GA^2 r \cos(\beta - \delta) \cos \beta + 20 Rr}$ , considérée relativement à l'altération qu'elle peut recevoir de la variation de l'angle  $\beta$ , ne nous retiendra pas si long-temps, car on voit, par la formule, que plus ce angle sera petit, plus cette vitesse sera grande. En effet,  $\sin \gamma \cos \beta \cos(\beta - \delta)$  augmente dans le numérateur par la diminution de  $\beta$ , tandis que  $\cos \gamma \sin \beta \cos(\beta - \delta)$  diminue davantage dans les angles aigus, qui sont ceux qui nous importent ici, & que le dénominateur diminue en même temps. De-là, il suit qu'avec les angles les plus avantageux, il y aura plus de dérive qu'avec ceux dont on a coutume de faire usage dans la Marine; mais cette différence n'est pas tellement considérable qu'elle mérite qu'on fasse aucune altération aux angles trouvés, en leur donnant plus d'ouverture. Pour s'en convaincre, il suffira de chercher, dans les deux cas, la valeur de  $\tan \theta = \frac{r}{R \tan(\beta - \delta)}$ , (353.).

Substituant donc, dans cette formule, l'angle avantageux  $\beta = 28^\circ 47'$ , (364.), avec  $\delta = 8^\circ 20'$ , on aura  $\tan \theta = \dots\dots\dots$   
 $\frac{294}{3316 \tan(20^\circ 27')}$ , ou  $\theta = 13^\circ 22 \frac{1}{2}$ ; mais ce même angle a été trouvé (353.),  $= 8^\circ 12 \frac{1}{2}$ , en se conformant à l'usage des Marins: donc la différence n'est que de  $5^\circ 10'$ ; quantité négligeable, sur-tout lorsqu'il ne s'agit pas de gagner au vent.

(370.) La vitesse oblique exige encore moins que nous nous y arrêtions; il y a trop peu de différence entre elle & la vitesse directe, pour nous obliger à nous étendre davantage sur ce point, & à en faire l'objet d'une considération particulière.

(371.) Enfin, il ne nous reste plus qu'à considérer la vitesse avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, & à examiner quels sont les avantages qu'on peut tirer, sur ce point, de la disposition des voiles.

La formule de cette vitesse est (343.)  $W = \dots\dots\dots$

$\frac{GA^2 V (R \cos \gamma \sin(\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos(\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta)}{GA^2 R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2 r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20 Rr}$ . Prenant sa différentielle, en supposant  $\beta$  variable, &  $\gamma$  constant, afin de trou-

ver la valeur de  $\beta$  la plus avantageuse, il en résulte . . . . .

$(R \cos \gamma \cos (\beta - \delta) + r \sin \gamma \sin (\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) (Q \sin \beta \sin (\beta - \delta) + F)$   
 $-(\sin \gamma \sin \beta + \cos \gamma \cos \beta) (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta)) (Q \sin \beta \sin (\beta - \delta) + F)$   
 $- Q (\cos \beta \sin (\beta - \delta) + \sin \beta \cos (\beta - \delta)) (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta))$   
 $(\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) = 0$ , en supposant, comme ci-devant,  $GA^2(R-r)=Q$ , &  
 $GA^2 r \cos \delta + 20 Rr = F$ . Cette équation, après la réduction, & après avoir ordonné, donne

$$\left. \begin{array}{l} Q \left\{ \begin{array}{l} R \tan \gamma \\ -r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta \\ r \tan \gamma \\ r \tan \gamma \cdot \tan \delta^2 \end{array} \right\} \\ F \left\{ \begin{array}{l} R \tan \gamma \\ R \tan \delta \\ r \tan \gamma \\ r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta^2 \end{array} \right\} \end{array} \right\} \tan \beta^2 + F \left\{ \begin{array}{l} -Q \tan \gamma \cdot \tan \delta \\ +2R \\ -2r \tan \gamma \\ -2r \tan \gamma \cdot \tan \delta \end{array} \right\} \tan \beta + \left\{ \begin{array}{l} -R \tan \gamma \\ -R \tan \delta \\ -r \tan \gamma \\ r \tan \gamma^2 \cdot \tan \delta \end{array} \right\} = 0^*.$$

Telle est l'équation qui donnera la valeur la plus avantageuse de l'angle  $\beta$ , en supposant donnée & constante celle de l'angle  $\gamma$  avec lequel on se propose de naviguer. Mais, sans nous arrêter à appliquer cette équation à différents exemples, on voit bien, à la seule inspection de la valeur de  $W$ , que l'avantage de gagner au vent ne dépend pas seulement de la valeur de  $\beta$ . Si l'on suppose  $\tan \gamma = \infty$ , ou si l'on navigue sur la perpendiculaire du vent, il est bien certain qu'on ne gagne nullement au vent, & qu'au contraire on perd, attendu que la valeur de  $W$  devient négative. Cette vitesse devient pareillement négative, si nous supposons  $\gamma = 0^{**}$ ; d'où l'on doit conclure qu'il y a aussi une valeur de  $\gamma$  qui donne la plus grande vitesse  $W$  pour gagner au vent. Pour trouver cette valeur, nous retournerons à différencier la formule, mais en supposant  $\beta$  constant, &  $\gamma$  variable; ce qui donne  $(\cos \gamma \cos \beta + \sin \gamma \sin \beta) (R \cos \gamma \sin (\beta - \delta) - r \sin \gamma \cos (\beta - \delta)) - (R \sin \gamma \sin (\beta - \delta) + r \cos \gamma \cos (\beta - \delta)) (\sin \gamma \cos \beta - \cos \gamma \sin \beta) = 0$ ; d'où l'on tirera, après avoir fait la réduction, & après avoir ordonné,  $\tan \beta^2 + \frac{(R+r)(1-\tan \gamma^2-2 \tan \gamma \cdot \tan \delta)}{2R \tan \gamma + r \tan \delta (1-\tan \gamma^2)} \tan \beta - \frac{R \tan \delta (1-\tan \gamma^2) + 2r \tan \gamma}{2R \tan \gamma + r \tan \delta (1-\tan \gamma^2)} = 0$ .

\* Le calcul de cette différencielle, & les différentes opérations qui conduisent à cette équation, n'ont, comme à l'Art. 360, d'autre difficulté que leur extrême longueur. Celle-ci exige, à fort peu près, les mêmes attentions, & qu'on observe le même ordre: ainsi, on peut consulter la Note que nous avons donnée pour cet Art. 360.

\*\* Car lorsque  $\tan \gamma = \infty$ , on a  $\gamma = 90^\circ$ , &  $\cos \gamma = 0$ ,  $\sin \gamma = 1$ : donc le numérateur de la valeur de  $W$  se réduit à  $GA^2 V (-r \cos \beta \cos (\beta - \delta))$ ; quantité négative. Dans le second cas, lorsque  $\gamma = 0$ , on a  $\sin \gamma = 0$ , &  $\cos \gamma = 1$ , & le numérateur de la valeur de  $W$  se réduit à  $GA^2 V (R \sin (\beta - \delta) (-\sin \beta))$ ; quantité qui est pareillement négative.

Si l'on substitue, dans cette équation, la valeur de  $\beta$  trouvée au moyen de l'équation précédente, & qu'on en tire la valeur de  $\gamma$ , on aura les deux angles avantageux  $\beta$  &  $\gamma$  avec lesquels on gagnera au vent le plus qu'il est possible. Nous omettons de faire ici la substitution, parce que l'équation est trop étendue, & que le calcul qu'elle exige est extrêmement long. Au reste, comme cette substitution ne renferme aucune difficulté, tout le monde peut l'exécuter, les deux équations étant données.

(372.) Pour parvenir à la connoissance parfaite de ce que cette théorie nous enseigne, nous devons l'appliquer au Vaisseau dans les deux cas extrêmes, sçavoir, à celui où il y a peu de vent, & qu'il porte toutes ses voiles, & à celui où il y a beaucoup de vent, & qu'il porte peu de voiles. Dans le premier cas, nous pouvons faire  $\delta = 0$ , & les deux équations se changeront en celles-ci, . . . . .

$$\text{tang } \beta^2 + \frac{(R+r)(1-\text{tang } \gamma^2)}{2R \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{r}{R} = 0, \text{ \& \dots \dots \dots}$$

$$\text{tang } \beta^2 + \frac{2(FR-r(Q+F) \text{ tang } \gamma^2)}{(Q+F)(R+r) \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{F \text{ tang } \gamma}{Q+F} = 0, \text{ ou en substituant}$$

(360) les valeurs de  $Q = GA^2(R-r)$ , de  $F = r(GA^2 \cos \delta + 20R)$ , & faisant  $G = 1$ ,  $A^2 = 23050$ , (352.),  $R = 3316$ , &  $r = 294$ ,

elles se changeront en  $\text{tang } \beta^2 + \frac{3610(1-\text{tang } \gamma^2)}{2 \cdot 3316 \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{294}{3316} = 0$ ; &

$$\text{tang } \beta^2 + \frac{2 \cdot 294(8937 - 2893 \text{ tang } \gamma^2)}{3610 \cdot 2893 \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{294 \cdot 8937 \text{ tang } \gamma}{3316 \cdot 2893} = 0. \text{ Ces équations}$$

étant résolues, donnent  $\gamma = 56^\circ$ , &  $\beta 30^\circ 33'$ ; ce sont les angles avantageux que doivent former les vents & les vergues avec la quille, pour que le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible, en supposant que le vent soit très-foible, & que le Vaisseau porte tout son appareil. Le premier de ces angles est moindre de  $9^\circ$  que celui dont les Marins se servent, & le second est moindre de  $9^\circ 27'$ .

(373.) Pour le second cas extrême, nous ferons (352.),  $\delta = 21^\circ$ , ou  $\text{tang } \delta = 0,383864$ ,  $G = \frac{9}{10}$ , &  $A^2 = 6130$ , & les deux équations se changeront dans les deux suivantes . . . . .

$$\text{tang } \beta^2 + \frac{3610(1-0,767728 \text{ tang } \gamma^2 - \text{tang } \gamma^2)}{112,856(1-\text{tang } \gamma^2) + 6632 \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{1272,89(1-\text{tang } \gamma^2) + 588 \text{ tang } \gamma}{112,856(1-\text{tang } \gamma^2) + 6632 \text{ tang } \gamma}$$

$$= 0, \text{ \& \text{tang } \beta^2 - \frac{2(32089 \text{ tang } \gamma^2 + 18784 \text{ tang } \gamma - 23690)}{99823 \text{ tang } \gamma + \text{tang } \gamma^2} \text{ tang } \beta + \dots \dots \dots}$$

$$\frac{2057 \text{ tang } \gamma^2 - 2740 \text{ tang } \gamma - 12932}{99823 \text{ tang } \gamma + \text{tang } \gamma^2} = 0, \text{ lesquelles, étant résolues, don-}$$

nent  $\gamma = 84^\circ$ , &  $\beta = 82^\circ 14'$ : ce sont les angles avantageux, c'est-à-dire, ceux que le vent & les vergues doivent former avec la quille, pour que le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible, en

supposant qu'il ne porte que les deux basses voiles, & que le vent soit très-fort. Le premier de ces angles est plus grand de  $19^{\circ} 16'$  que celui qu'emploient les Marins; & le second de  $42^{\circ} 14'$ ; c'est-à-dire qu'il est à peu près double de celui qu'on admet dans la pratique. Cet angle, tout avantageux qu'il est, ne doit cependant pas être mis en usage, & cela pour les raisons qu'on exposera par la suite.

(374.) Les deux exemples précédents nous donnent la solution des deux cas extrêmes, dans lesquels il se trouve la plus grande différence dans les angles  $\gamma$  &  $\beta$ ; mais les valeurs de ces angles se trouvent affectées de l'expression de la force du vent, & de celle de la quantité de voiles. Pour trouver ce qui appartient à la seule altération de la voilure, nous pouvons résoudre les deux équations, en supposant, comme dans le premier cas, que le vent est petit, ou que  $\Delta = 0$ ; mais en employant seulement la voilure du second cas, c'est-à-dire, en faisant  $A^2 = 6130$ . Dans ce troisième cas,  $G$  sera de même  $= 1$ ; par conséquent les deux équations se réduiront à  $\text{tang } \beta^2 + \frac{3610(1 - \text{tang } \gamma^2)}{2.3316 \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{294}{3316} = 0$ , &  $\text{tang } \beta^2 + \frac{2.294(7245 - 1201 \text{ tang } \gamma^2)}{3316.1201 \text{ tang } \gamma} \text{ tang } \beta - \frac{294.7245 \text{ tang } \gamma}{3316.1201} = 0$ . Ces équations étant résolues, donnent  $\gamma = 66^{\circ} 13'$ , &  $\beta = 47^{\circ} 20'$ : ce sont les angles avantageux que doivent former le vent & les vergues avec la quille, pour gagner au vent le plus qu'il est possible, en supposant le vent très-foible, & que la surface des voiles est seulement de 6130 pieds quarrés.

(375.) La différence des angles les plus avantageux pour un Vaisseau qui porte toute sa voilure, & pour le même Vaisseau qui n'en porte que peu, le vent étant supposé foible dans ces deux cas, est celle de  $56^{\circ}$  &  $30^{\circ} 33'$  à  $66^{\circ} 13'$ , &  $47^{\circ} 20'$ : c'est-à-dire, de  $10^{\circ} 13'$  dans l'angle du vent, &  $16^{\circ} 47'$  dans celui des vergues. Et dans le cas où le Vaisseau porte peu de voiles, la différence pour un vent foible & pour un vent fort est celle de  $66^{\circ} 13'$  &  $47^{\circ} 20'$  à  $84^{\circ} 44'$ , &  $82^{\circ} 14'$ : c'est-à-dire, de  $18^{\circ} 31'$  dans l'angle du vent, & de  $34^{\circ} 54'$  dans celui des vergues: d'où l'on voit que les angles doivent augmenter à mesure que le vent augmente, & que les voiles diminuent; c'est une conséquence évidente de ce qu'on vient de voir dans les Articles 372 & 373 où l'on a résolu les deux cas extrêmes.

(376.) Maintenant, pour faire voir avec clarté l'avantage que peuvent produire ces angles, nous allons chercher la vitesse  $W$ , avec laquelle le Vaisseau gagne au vent, tant en employant ces mêmes angles, qu'en employant ceux dont se servent les Marins:

&



& pour plus de facilité, nous nous réduirons à considérer le cas dans lequel le Vaisseau porte toute sa voilure, & que le vent est foible, c'est-à-dire, celui où  $\Delta = 0$ , &  $G = 1$ : en conséquence, la formule se réduit à  $W = \frac{A^2 V \sin \alpha (R \cos \gamma \cdot \sin \beta - r \sin \gamma \cdot \cos \beta)}{A^2 R \sin \beta^2 + A^2 r \cos \beta^2 + 20 R r}$ ; ou, en substituant (352.),  $A^2 = 23050$ ,  $R = 3316$ , &  $r = 294$ , elle se réduit à  $W = \frac{23050 \cdot V \sin \alpha (R \cos \gamma \cdot \sin \beta - r \sin \gamma \cdot \cos \beta)}{23050 \cdot 3316 \sin \beta^2 + 23050 \cdot 294 \cos \beta^2 + 19498080}$ . Substituant donc dans cette dernière formule les angles avantageux trouvés, *Art.* 372, qui sont  $\gamma = 56^\circ$ , &  $\beta = 30^\circ 33'$ , on aura  $W = \frac{725649}{4427128} V$ ; ou, à très-peu près,  $W = \frac{164}{1000} V$ : & en faisant, suivant l'usage des Marins,  $\gamma = 65^\circ$ , &  $\beta = 40^\circ$ , la formule se réduit à  $W = \frac{678467}{5505534} V$ , qui donne, à très-peu près,  $W = \frac{125}{1000} V$ : de sorte qu'en se servant des angles avantageux que donne la théorie, on peut gagner au vent presque un tiers de plus qu'on ne fait en suivant la pratique ordinaire.

(377.) Ces considérations nous paroissent devoir être suffisantes pour engager les Marins à chercher tous les moyens possibles de diminuer les angles qu'ils emploient, soit par le moyen des *Drosses*, soit en lâchant tout-à-fait les premiers haubans de l'avant du côté sous le vent: car, comme c'est seulement dans le cas d'un petit vent qu'on a besoin de rendre ces angles aussi aigus, cette circonstance donne lieu de pouvoir assujettir de nouveau les haubans & les vergues lorsque le vent vient à augmenter, sans que, pour cela, les vergues cessent de former les angles avantageux dont on auroit besoin; parce qu'ils se trouvent augmentés par l'augmentation du vent. Avec les voiles latines, les mêmes angles sont encore plus aigus, attendu que, pour les Embarcations qui en font usage, le rapport  $\frac{R}{r}$  est plus grand: mais la disposition de leurs vergues permet toujours de les former tels qu'il est nécessaire.

(378.) On voit clairement que la valeur de  $\beta$ , qu'on a trouvée pour gagner au vent, n'est pas la même que celle qu'on a trouvée, *Art.* 360, pour faire prendre au Navire la plus grande vitesse directe; & cela doit être ainsi, attendu que ces deux valeurs ont été conclues d'équations très-différentes. On ne doit pas, par cette raison, employer la première de ces valeurs, encore qu'on navigue à la bouline, si ce n'est dans le cas où il est question de gagner au vent; lorsqu'il s'agira seulement de la marche du Navire, ce sera la seconde qu'il faudra mettre en pratique.

## CHAPITRE III.

*De l'Inclinaison que prend le Vaisseau, par la force que produit le Vent sur les Voiles.*

(379.) **N**OUS avons déjà donné (Liv. II, Chap. VI.) l'expression de la force, ou des moments avec lesquels le côté du Navire résiste à l'Inclinaison : c'est dans cette même force, ou résistance, que consiste ce qu'on doit nommer légitimement la qualité de *porter la voile* (196, Note.), lorsque cette action provient de la force avec laquelle la voile agit. Nous avons aussi donné (281.) les moments de la voile, & par les principes que nous avons exposés, il doit y avoir équilibre dans l'Inclinaison, lorsque ces deux moments deviennent égaux ; de sorte que, formant une équation de ces moments, on en tirera la valeur de l'Inclinaison. Si les moments du côté étoient infinis, par rapport à ceux de la voile, l'Inclinaison feroit nulle ; mais, comme la largeur du Vaisseau ne peut être très-grande, il est clair que les moments du côté doivent être limités, & que par conséquent l'Inclinaison doit nécessairement avoir lieu. On pourroit cependant la diminuer, en diminuant les moments de la voile, ou en abaissant beaucoup le centre de ses forces (281.) ; mais cette disposition a aussi des inconvénients qu'il n'est pas possible d'éviter dans la pratique, particulièrement à la mer ; par conséquent nous ne pouvons remédier absolument aux inconvénients de l'Inclinaison, qui peuvent même avoir des suites funestes dans plusieurs occasions.

(380.) Les moments avec lesquels le côté du Vaisseau résiste à l'Inclinaison, sont  $= mKU \sin \Delta + \frac{1}{2}(mvkR + \frac{1}{2}mvfchx^{\frac{1}{2}}y - \frac{1}{2}mvfsgx^{\frac{1}{2}})$ , (197 & 205.), en supposant que  $\Delta$  exprime l'angle de l'Inclinaison,  $m$  la densité de l'eau,  $U$  le volume de fluide que déplace le Vaisseau, &  $v$  la vitesse du Vaisseau, qui, dans ce cas, est la vitesse latérale.

(381.) Les moments avec lesquels la voile agit, ont été trouvés (281.),  $= \frac{1}{2}nmVGA^2 \sin \alpha$ ,  $n$  exprimant la hauteur du centre des forces des voiles au-dessus de l'axe de rotation. Mais ces moments agissent suivant la direction de l'action des voiles, & sont pour le cas où,  $V$  exprimant la vitesse du vent, la voile est en repos, ou que le Vaisseau est sans aucun mouvement. Il est donc nécessaire de réduire ces moments aux moments latéraux, & au cas dans lequel le Vaisseau marche, & que toute la force du vent n'agit pas sur la voile. La

vitesse avec laquelle le vent agit perpendiculairement sur la voile, a été trouvée (338.),  $= V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta$ ; c'est cette quantité que nous devons substituer, dans la formule, en place de  $V \sin \alpha$  seul. Pareillement, la force directe avec laquelle la voile agit, est à la force latérale qui en résulte (338.), comme l'unité est à  $\cos(\beta - \delta)$ ; donc, pour réduire la force directe à la force latérale, il ne faut que multiplier la première par  $\cos(\beta - \delta)$ : l'expression des moments latéraux avec lesquels la voile agit, sera donc  $= \dots \dots \dots$   
 $\frac{1}{2} nmGA^2 \cos(\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$ .

(382.) Les quantités  $u$  &  $v$  expriment les vitesses directes & latérales du Vaisseau. Or la première a été trouvée, (339.),  $= \dots$

$$\frac{GA^2RV \sin \alpha \sin(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr}, \text{ \& la seconde } = \dots$$

$\frac{GA^2rV \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr}$ : ces valeurs étant substituées dans la formule des moments latéraux, ces moments deviendront  $=$

$$\frac{1}{2} nmGA^2 \cos(\beta - \delta) \left( V \sin \alpha - \frac{GA^2V \sin \alpha (R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + r \cos \beta \cos(\beta - \delta))}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr} \right)$$

$$= \frac{nmGA^2VRr \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr}; \text{ expression qui (255.) se réduit à } \frac{\frac{1}{2} nmGA^2VRr \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr}.$$

Egalant maintenant ces moments à ceux qu'éprouve le côté du Vaisseau, & divisant les uns & les autres par  $m$ , nous aurons l'équation  $KU \sin \Delta + \dots \dots$

$$\frac{1}{2} (ukR + \frac{1}{2} v \int chx^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{2} v \int fgx^{\frac{1}{2}}) = \frac{\frac{1}{2} nGA^2VRr \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr};$$

qui donne le sinus de l'inclinaison du Vaisseau, ou  $\sin \Delta = \dots \dots$

$$\frac{\frac{1}{2} nGA^2VRr \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr} - \frac{1}{2} v (kR + \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}}) KU$$

(383.) Cette formule peut beaucoup se simplifier par un autre moyen; car les moments latéraux des voiles exprimés par  $\dots \dots$

$$\frac{nGA^2VRr \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr}, \text{ ne sont autre chose que le produit de la vitesse latérale } v = \frac{GA^2rV \sin \alpha \cos(\beta - \delta)}{GA^2R \sin \beta \sin(\beta - \delta) + GA^2r \cos \beta \cos(\beta - \delta) + 20Rr}$$

multipliée par  $nR$ : ainsi, en substituant cette valeur dans celle de

$$\sin \Delta, \text{ on aura } \sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} v (nR - kR - \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}})}{KU}; \text{ mais (340.), } v =$$

$$\frac{ru}{R \tan(\beta - \delta)}, \text{ on aura donc aussi } \sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} ru (nR - kR - \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta - \delta)}; \text{ ou,}$$

si nous négligeons les trois derniers termes du numérateur, comme l'ont fait jusqu'à présent tous les Auteurs, on aura  $\sin \Delta = \dots \dots$

$$\frac{\frac{1}{2} nru}{KUR \tan(\beta - \delta)} = \frac{\frac{1}{2} nRv}{KU}.$$

(384.) Cette formule nous fait voir, non seulement combien il est important que le centre d'effort des voiles soit peu élevé, ou que la quantité  $n$  soit petite, mais elle fait voir aussi de quelle importance il est que les voiles ne soient pas très-courbes, afin que  $\delta$  n'augmente pas; car plus cette quantité augmentera, ou plus les voiles prendront de courbure, plus l'Inclinaison sera grande (a).

(385.) Pour le Vaisseau de 60 canons, qu'on suppose naviguer avec toute la voilure qu'il peut porter à la bouline, on a trouvé (282.),  $n = 70 \frac{1}{2}$ ; (187.),  $r = 294$ ; (166.),  $K = 9 \frac{1}{2}$ ; (112.),  $U = 68650$ ; & (352.),  $\text{tang}(\beta - \delta) = \text{tang}(31^\circ 40') = 0,6188$ : donc on aura

(a) M. Bouguer, dans son *Traité de la Manœuvre des Vaisseaux*, a cherché le moyen d'empêcher que les Vaisseaux prennent aucune Inclinaison, & cela en abaissant le centre d'effort des voiles, ou en diminuant la valeur de  $n$ ; & il a donné le nom de *point Vélisque* au point où l'on doit placer ce centre, pour qu'effectivement le Vaisseau ne prenne aucune Inclinaison. Notre formule donne beaucoup de facilité pour la détermination de ce point. Pour cela, il n'y a qu'à égaler à zéro le numérateur, c'est-à-dire, former cette équation  $nR - kR - \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} \iint g x^{\frac{1}{2}} = 0$ : car on en tirera  $n = \dots$

$k + \frac{1}{2} \left( \frac{\int chx^{\frac{1}{2}} y - \iint g x^{\frac{1}{2}}}{R} \right)$ ; c'est l'expression de la hauteur que doit avoir le centre

d'effort des voiles, ou le point Vélisque au-dessus du centre de gravité pour que le Vaisseau demeure parfaitement droit, soit que le vent soit violent, ou non, soit qu'il y ait beaucoup de voiles dehors, ou qu'il y en ait peu. Mais comme  $k$  marque l'élévation du

centre de gravité au-dessus de la surface de l'eau, la quantité  $\frac{\int chx^{\frac{1}{2}} y - \iint g x^{\frac{1}{2}}}{2R}$  sera la hau-

teur à laquelle le point Vélisque doit être au-dessus de la superficie de l'eau. Dans le Vaisseau de 60 canons de notre exemple, on a (204.),  $\frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y = 25398$ ;  $\frac{1}{2} \iint g x^{\frac{1}{2}} = 40626$ , (200.); &  $R = 3316$ ; donc  $n$  sera  $= \frac{25398 - 40626}{3316} = -4 \frac{764}{3316}$ ; c'est-à-dire,

que le point Vélisque seroit abaissé de 4 pieds  $\frac{764}{3316}$  au-dessous de la superficie de l'eau: ce qui prouve l'impossibilité d'exécuter ce projet.

Cette difficulté n'a point échappé à M. Bouguer, particulièrement dans les Inclinaisons latérales (*Sect. II, Chap. III, §. 3*), & pour y apporter remède, il propose de disposer les voiles dans une situation inclinée à l'horizon, en éloignant du mât leur extrémité inférieure, avec des *bouts-dehors*. Pour ne pas trop nous retarder, nous omettrons d'exposer les difficultés & les risques sans nombre auxquels une pareille disposition seroit exposée. Nous en userons de même à l'égard de la proposition que fait le même Auteur, (*sect. I, Chap. IX, §. 4*) d'augmenter l'envergure jusqu'à lui donner deux fois, ou deux fois & demi la longueur qu'elle a dans l'état actuel des choses; car il n'y a aucun Marin qui n'aperçoive au premier coup d'œil tous les inconvénients de cette envergure excessive. M. Bouguer avoue lui-même que les basses-vergues seroient exposées aux coups de mer, & par cette raison il raccourcit celles qui, dans la disposition qu'il propose, devroient porter sur le bord même du Navire. Je crois qu'il auroit proposé la même chose pour les autres vergues, s'il eût su qu'il y a des Vaisseaux dont les extrémités des vergues, quoique de la longueur ordinaire, sont souvent noyées sous les eaux, quoiqu'elles soient placées deux fois, ou deux fois & demie, plus haut que cet Auteur n'auroit voulu les placer. Mais nous lui devons la justice de dire qu'il enjoint ensuite (*Sect. I, Chap. IX, §. 4*) de ne pas rendre les vergues plus grandes que ne le permet la possibilité de les orienter avec commodité: ce principe joint à d'autres considérations dont nous parlerons par la suite, & sur-tout l'impossibilité de conserver au Vaisseau la qualité de bien gouverner avec un tel appareil, est plus que suffisant pour conserver l'envergure qui est en usage aujourd'hui.

$\sin \Delta = \frac{\frac{1}{3} \cdot 70^{\frac{1}{2}} \cdot 294 \cdot u}{9 \frac{1}{3} \cdot 68650 \cdot 0,6168} = \frac{331622}{9273321} u$ . Si donc la vitesse du vent étoit de 10 pieds par seconde, on auroit (352.),  $u = \frac{335}{100}$ , &  $\sin \Delta = \frac{11109337}{92733210}$ ; d'où il suit que l'angle  $\Delta$  de l'Inclinaison est à peu près  $= 6^{\circ} 53'$ . Si la vitesse du vent étoit de 15 pieds par seconde, on auroit  $u = \frac{21}{4}$ , &  $\sin \Delta = \frac{6964062}{37093284}$ , ou l'angle  $\Delta$  de l'Inclinaison  $= 10^{\circ} 49'$ , à fort peu près.

(386.) Les trois quantités que nous supprimons dans la formule, diminuent ces inclinaisons; mais, dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, elles sont très-négligeables; car, en substituant leurs valeurs (205.), on trouvera  $\sin \Delta = \dots$

$$\frac{\frac{1}{3} \cdot 294 \cdot u (70^{\frac{1}{2}} \cdot 3316 - 4 \frac{1}{3} \cdot 3316 - 25398 + 406269)}{9 \frac{1}{3} \cdot 68650 \cdot 3316 \cdot 0,6168} = \frac{\frac{1}{3} \cdot 294 \cdot u (70^{\frac{1}{2}} \cdot 3316 - 661)}{9 \frac{1}{3} \cdot 68650 \cdot 3316 \cdot 0,6168}$$

d'où l'on voit que la seconde quantité qui résulte des trois que nous avons omises, n'est que  $\frac{1}{353}$  de la première; & par conséquent qu'elle ne peut diminuer les Inclinaisons précédentes, que de  $\frac{1}{353}$ ; c'est-à-dire qu'elle ne peut diminuer la première que d'un peu plus d'une minute, & la seconde d'environ deux minutes; quantités qui, comme l'on voit, ne méritent aucune considération. Par conséquent, nous pouvons établir en général, pour ce Vaisseau, & autres semblables,  $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{3} nru}{KU \tan(\frac{1}{2} - \delta)}$ ; formule qui se réduit, dans le Vaisseau de 60 canons, à  $\sin \Delta = \frac{784 nu}{2505725 \tan(\frac{1}{2} - \delta)}$ . Dans d'autres Vaisseaux dont les couples seroient moins pleins dans leurs fonds, la différence des trois quantités négligées peut être négative, & contribuer par conséquent à augmenter l'Inclinaison, & cela d'autant plus, que les couples seront plus aigus, ou plus taillés.

(387.) Retournant donc aux exemples, & supposant toutes les petites voiles serrées, telles que les perroquets, & même qu'il y ait un ris pris dans les huniers, on a trouvé (372.),  $G = \frac{23}{100}$ ,  $\delta = 15^{\circ}$ , &  $u = \frac{9785}{37753} V$ ; & ayant de plus (282.),  $n = 63$ , on aura  $\sin \Delta = \frac{784 \cdot 63 \cdot 9785 V}{2505725 \cdot \tan(25^{\circ}) 37753} = 0,010958 V$ : de sorte que, si le vent parcourroit 20 pieds par seconde, comme nous l'avons supposé, Art. 352, on auroit  $\sin \Delta = \frac{21917}{1000000}$ , ou, à fort peu près, l'angle de l'Inclinaison  $= 12^{\circ} 40'$ . Si le vent parcourroit 25 pieds par seconde, on auroit  $\sin \Delta = \frac{273963}{1000000}$ , ou, à peu près, l'angle  $\Delta$  de l'Inclinaison  $=$



15° 54'. Cette inclinaison paroît excessive; car par elle l'eau arriveroit un pied plus haut que les seuillets des sabords de la première batterie: ainsi, on doit conclure que la quantité de voiles qu'on a supposé que portoit le Vaisseau, est trop grande; lorsque le vent parcourt 25 pieds par seconde (a).

(a) Les inclinaisons des Vaisseaux nous donnent lieu maintenant d'exposer une autre absurdité très-évidente qui résulte de l'ancien système des résistances des fluides, qui a été adopté jusqu'ici, de même que des expériences faites par M. Mariotte, dont nous avons parlé dans le *Scolie* de la *Prop. XXVI, Liv. II, Tome I, Art. 644*: mais pour qu'il ne demeure sur ce point aucun doute, & pour éloigner tout soupçon de partialité, nous ne nous servirons d'aucune des choses qui résultent de celui que nous avons nouvellement proposé.

Dans la Note que nous avons donnée (352.) pour le cas où le Vaisseau est supposé naviguer à la bouline, en portant toute la voilure qui est de 23050 pieds quarrés, nous avons trouvé cette équation,  $u = \frac{131}{1000} V$ , qui est précisément celle qui résulte de l'ancienne théorie. Supposons donc que le Vaisseau, avec cet appareil, puisse faire 6 milles par heure; cela est un peu difficile, mais il vaut mieux supposer ce qu'il y a de plus avantageux, pour qu'il n'y ait plus moyen de revenir sur la conséquence: on aura donc, dans ce cas,  $u = 10 = \frac{131}{1000} V$ , ce qui donnera  $V = \frac{10000}{131}$ , c'est-à-dire que la vitesse que la supposition qu'on a faite doit donner au vent est, à fort peu près,  $= 76 \frac{1}{2}$ : vitesse effrayante; mais nous la supposerons ainsi pour un instant, afin de donner plus d'avantage à l'ancien système. Les Marins savent très-bien que dans une marche de cette espèce à la bouline, le Vaisseau doit s'incliner considérablement, peut-être jusqu'à avoir les seuillets des sabords de la première batterie à l'eau; ou, ce qui est la même chose, le Navire sera peut-être Incliné sous un angle dont le sinus est  $= \frac{1}{4}$ ; mais supposons que le sinus de l'angle d'Inclinaison soit seulement  $= \frac{1}{6}$ , ou que cet angle soit seulement à peu près de 9 degrés  $\frac{1}{2}$ . Pour exprimer le moment qu'éprouve, dans ce cas, le côté du Vaisseau; nous prendrons la formule  $mKU \sin \Delta$ , en négligeant toutes les autres quantités, afin que le tout devienne favorable à l'ancienne théorie: & ayant à peu près  $m = 64$  livres, ou  $\frac{64}{100}$  quintaux, le moment se réduit à  $\frac{64}{100} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 68650 \cdot \frac{1}{6}$ . Or ce moment doit être égal à celui qui résulte des voiles, lequel a pour expression le produit de la force qu'elles exercent, par la distance du centre de cette force, à l'axe de rotation du Vaisseau; distance que nous avons trouvée  $= 70 \frac{1}{2}$ . Si nous nommons donc  $F$  la force que produisent les voiles, on aura  $F \cdot 70 \frac{1}{2} = \frac{64}{100} \cdot 9 \frac{1}{2} \cdot 68650 \cdot \frac{1}{6}$ , d'où l'on tire  $F = \frac{400916}{423}$ ; c'est-à-dire, que la force des voiles est équivalente au poids de 948 quintaux. M. Mariotte, comme nous l'avons dit dans le *Scolie* cité ci-dessus, (*Tome I, Art. 644.*) a trouvé, par ses expériences, que la force qui agit sur une surface d'un demi pied quarré de France, qui seroit exposée au courant d'une rivière dont la vitesse est d'un pied  $\frac{1}{4}$  par seconde, est équivalente à un poids de 9 onces. Ainsi, en suivant l'ancien système qui fait les résistances comme les quarrés des vitesses, l'effort que supportera la même surface exposée à un courant dont la vitesse est d'un pied par seconde, sera  $= \frac{16 \cdot 9}{25}$ ; & si la surface est d'un pied quarré, l'effort qu'elle supportera sera de  $\frac{4 \cdot 16 \cdot 2}{25}$  onces: ce qui s'accorde avec ce que nous dit M. Bouguer (*Traité du Navire, Liv. III, Sect. 1, Chap. II page 357*), qui donne cette force de 23 onces. Réduisant tout en mesures Anglaises, nous aurons à peu près 18 onces, pour la force qu'éprouvera une surface d'un pied quarré, exposée au courant dont la vitesse est d'un pied par seconde. L'effort que feroient la même surface exposée au vent, celui-ci ayant la même vitesse que le courant, est de  $\frac{18}{1000}$  onces, en supposant que la densité de l'eau douce est à celle de l'air comme 1000 est à l'unité; mais le

(388.) Reprenant donc les exemples de l'Art. 352, & supposant que le Vaisseau demeure avec ses deux basses voiles, les huniers avec tous les ris pris, l'artimon & le faux foc,  $G$  étant  $= \frac{2}{10}$ , &  $\delta = 21^\circ$ , d'où il a résulté  $u = \frac{489}{2874} V$ ; à cause que (282.),  $n = 55$ , nous aurons  $\sin \Delta = \frac{784.55.489.V}{2505725.2874 \tan(19^\circ)} =$ , à très-peu près,  $\frac{85V}{10000}$ : de sorte que si le vent parcourait 25 pieds par seconde, on aurait  $\sin \Delta = 0,2125$ , c'est-à-dire que l'angle  $\Delta$  de l'Inclinaison  $= 12^\circ 16'$ ; & si le vent parcourait 30 pieds, on aurait  $\sin \Delta = 0,2550$ , ou l'angle  $\Delta$  de l'Inclinaison  $= 14^\circ 46'$ ; de façon qu'avec cette Inclinaison, l'eau arriverait aux feuillettes des sabords de la première batterie. Enfin, supposant que le Vaisseau demeure seulement avec ses deux basses voiles, & supposant à  $G$  & à  $\delta$  les mêmes valeurs, on a (352.),  $u = \frac{103}{1000} V$ , & (282.),  $n = 43$ , par conséquent  $\sin \Delta$  sera  $= \frac{784.43.103.V}{2505725.1000. \tan(19^\circ)}$ , ou à peu près  $= \frac{4}{1000} V$ : de sorte que si le vent parcourait 30 pieds par seconde, l'Inclinaison  $\Delta$  serait de  $6^\circ 54'$ : s'il en parcourait 40,  $\Delta$  serait  $= 9^\circ 13'$ : s'il en parcourait 50,  $\Delta$  serait  $= 11^\circ 33'$ : enfin, s'il en parcourait 60,  $\Delta$  serait  $= 13^\circ 54'$ : d'où l'on voit qu'avec les deux basses voiles, le

vent choquant les voiles avec une vitesse de 76 pieds  $\frac{1}{3}$ , il faut augmenter cette quantité  $\frac{18}{1000}$  dans la raison du carré de cette vitesse; & l'on aura à peu près 105 onces pour la valeur de la force que soutiendra chaque pied carré de voilure, & cela sans rien retrancher pour le mouvement du Vaisseau qui abat & qui diminue la vitesse du vent: par conséquent les 23050 pieds carrés supporteront un effort de 105.23050 onces. Cette évaluation est pour le cas dans lequel le vent frapperait perpendiculairement la voile; ou dans lequel la direction de cette force lui serait perpendiculaire: pour la réduire à une force latérale, nous devons la multiplier par  $\sin \alpha. \sin \beta. \cos \beta$ , ou à peu près par  $\frac{2.0.8}{1000}$ : dans le cas présent, la force latérale des voiles sera donc  $= 503412$  onces; ou en divisant par 1600, nombre d'onces que contient un quintal, la même force sera à peu près de 315 quintaux; quantité bien éloignée des 948 que nous avons trouvés ci-dessus, celle-ci étant trois fois plus grande. On ne peut pas dire que cela dépende de l'Inclinaison que nous avons supposée au Vaisseau, qui est telle que son sinus  $= \frac{2}{9}$ , ou, ce qui revient au même, que cet angle est de 9 degrés  $\frac{1}{3}$ , car cette Inclinaison est suffisamment petite respectivement à la violence du vent, & à la marche exorbitante du Vaisseau, que nous avons supposée de 6 milles à la bouline, portant tout son appareil, ou route sa voilure déployée. Si l'on fait attention que pour obtenir une conformité parfaite, il serait nécessaire de réduire l'Inclinaison à la troisième partie de celle que nous avons supposée, c'est-à-dire, la réduire seulement à  $3^\circ 11'$ , on verra que cela est absolument impossible. On ne peut pas non plus attribuer cette différence aux vitesses supposées pour le vent & pour le Vaisseau, parce que, pour obtenir la conformité des résultats, il serait nécessaire de les augmenter dans la raison de 4 à 7, c'est-à-dire, supposer la vitesse du vent de 133 pieds  $\frac{1}{3}$  par seconde, & celle du Vaisseau de 18 pieds  $\frac{1}{3}$ ; mais dans ce cas le Vaisseau devrait faire environ 11 milles par heure. De ce qu'on vient de dire, on doit conclure que cette différence vient du principe erroné qu'on a suivi sur la résistance des fluides, & des expériences absolument fautive de M. Mariotte, que nous affirme également M. Bouguer.

Vaisseau est capable de supporter l'action de vents très-violents, pourvu que les voiles ou les mâts puissent également la supporter. Au reste, tous les résultats de ces exemples peuvent varier suivant les différentes valeurs qu'on donnera à  $\delta$ ; mais nous pouvons nous convaincre que nous l'avons supposée un peu plus grande qu'elle n'est réellement, particulièrement dans les exemples de ces deux derniers *Articles*, à l'exception cependant du dernier, dans lequel on a supposé que le Vaisseau naviguoit avec les deux basses voiles seulement; d'où l'on voit que les vraies Inclinaisons seront encore moindres que celles qu'on vient de trouver.

(389.) Par la formule  $\sin \Delta = \frac{784 nu}{2505725 \tan(\beta - \delta)}$  qu'on a donnée, *Art.* 386, on peut trouver la force du vent que peuvent supporter les mâts, les vergues, & les voiles, avec un appareil déterminé. Supposons qu'avec toutes les voiles on ait observé que la mâture puisse tenir contre l'action du vent jusqu'à ce que le Vaisseau ait pris une Inclinaison de 12 degrés, & nous aurons  $\sin 12^\circ = \frac{784 nu}{2505725 \tan(\beta - \delta)}$ , ou, parce que dans ce cas on a (282.)  $n = 70 \frac{1}{2}$ , &  $\tan(\beta - \delta) = \tan(31^\circ 40')$ , & (352.)  $u = \frac{335}{1000} V$ ; on aura donc  $\sin 12^\circ = \frac{70 \frac{1}{2} \cdot 784 \cdot 335 V}{1000 \cdot 2505725 \tan(31^\circ 40')}$ , &  $V = \dots \dots \frac{1000 \cdot 2505725 \cdot \sin 12^\circ \cdot \tan(31^\circ 40')}{70 \frac{1}{2} \cdot 784 \cdot 335}$ , c'est-à-dire, à peu près,  $V = 21$  pieds  $\frac{1}{3}$ ; telle est la vitesse du vent que peut supporter le Vaisseau naviguant à la bouline, & portant toutes ses voiles. On peut trouver, de la même manière, la vitesse du vent qu'il peut supporter dans tous les autres cas.

(390.) Nous n'avons pas besoin de chercher l'Inclinaison que prendra le Vaisseau en naviguant vent large, parce que, dans ce cas,  $\tan(\beta - \delta)$  devient plus grande, & par conséquent l'Inclinaison devient moindre: mais il est un autre cas que nous devons d'autant moins passer sous silence, qu'il fait ordinairement la terreur des Marins, qu'il a fait périr un grand nombre de Bâtimens, & que, faute d'une connoissance parfaite, il n'est pas même encore suffisamment redouté. Cet accident, que les Marins appellent *Coëffer*, ou *Masquer* \*, a lieu lorsqu'en naviguant par un vent violent, il arrive, soit par le défaut de soin du Timonier, soit parce que le vent, changeant tout à coup, vient à prendre les voiles en face; c'est-à-dire, que le vent vient à les frapper par

\* On l'appelle aussi *faire Chapelle*. Les Espagnols l'appellent *tomar por alia*, ou *se-  
mar por la alia*.

la partie opposée de la proue, ou sous le vent. Dans ce cas,  $\sin \alpha$  est négatif, ainsi que la quantité . . . . .

$\frac{2}{3} n G A^2 V R r \sin \alpha \cos (\beta - \alpha)$ , ce qui donne à l'équation, qui exprime la valeur du sinus de l'Inclinaison, la forme

$$- \sin \Delta = \frac{\frac{2}{3} n G A^2 V R r \sin \alpha \cos (\beta - \alpha)}{K U (G A^2 R \sin \beta \sin (\beta - \alpha) + G A^2 r \cos \beta \cos (\beta - \alpha) + 20 R r)} + .$$

$\frac{2 \nu}{3 K U} (k R + \frac{1}{4} f c h x^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{4} f f g x^{\frac{1}{2}})$ , le signe négatif de  $\sin \Delta$  ne signifiant autre chose, comme on le sçait, si ce n'est que l'Inclinaison se fait du côté opposé. Les deux quantités qui composent le second membre, ont maintenant le même signe; ainsi la seconde doit s'ajouter à la première, tandis qu'auparavant elle devoit en être retranchée. Mais ce n'est pas encore ce qui mérite le plus d'attention; la première quantité qui paroît avoir la même valeur qu'auparavant, ne l'a cependant pas, parce que la valeur de  $\alpha$  varie, à cause que le vent peut augmenter l'angle qu'il forme avec les voiles, selon le lans \* que donne le Navire vers le vent, selon la quantité dont il abat, ou selon que le vent varie: de sorte qu'il peut arriver que  $\sin \alpha$  devienne = 1. Quoi qu'il en soit,

la première quantité  $\frac{\frac{2}{3} n r u}{K U \tan (\beta - \alpha)}$  à laquelle on a vu ci-dessus que se réduisoit la formule, sera à celle que nous cherchons, pour le cas où le Vaisseau est coëffé, comme  $\sin 25^\circ$ , valeur de  $\sin \alpha$  lorsqu'on navigue à la bouline, est à  $\sin \alpha$  dans le cas du coëffage, c'est-à-dire, au sinus de l'angle que formera le vent avec les voiles dans le cas où le Vaisseau est coëffé: de sorte que si ce sinus étoit = 1, nous aurions, pour ce cas,  $-\sin \Delta = \dots$

$\frac{\frac{2}{3} n r u}{K U \tan (\beta - \alpha) \sin (25^\circ)}$ : d'où il suit que pour trouver ces Inclinaisons, il ne faut que diviser les précédentes par  $\sin 25^\circ$ . Dans le cas où le Vaisseau porte ses deux basses voiles, nous avons trouvé (388.),  $\sin \Delta = \frac{4}{1000} V$ ; par conséquent, si dans ce cas le Vaisseau venoit à coëffer, on auroit  $-\sin \Delta = \frac{4 V}{1000 \sin (25^\circ)} = \dots$

$\frac{95}{10000} V$ , à très-peu près: de sorte que si le vent parcourroit 60 pieds par seconde, on auroit  $-\Delta = 34^\circ 41'$ ; Inclinaison par laquelle l'eau arriveroit un pied plus haut que les feuillettes des sabords de la seconde batterie. Dans cette circonstance le coffre du

\* En Espagnol, selon la *Guñada*, ce qui signifie la quantité dont le Navire se lance vers le vent, ou dont il vient au lof.



Vaisseau se rempliroit d'eau, & la mer passeroit par dessus le bord. Si, pour comble de malheur, le vent venoit à augmenter de force, le Vaisseau étant dans cet état, l'Inclinaison augmenteroit, & la perte du Vaisseau s'ensuivroit nécessairement; à moins qu'on ne fût assez heureux pour que la violence du vent ne parvînt auparavant à rompre les mâts, ou à mettre les voiles en pieces. On ne peut donc trop recommander aux Marins d'être en garde contre des accidents aussi terribles, & de ne négliger aucun soin, aucune attention pour les prévenir, afin qu'ils ne se trouvent pas dans de semblables embarras.

(391.) Si dans l'équation (383.),  $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} n R v}{K U}$  nous substituons la valeur de  $K = -H + \frac{\int e^3 c}{12 U}$ . (197.), nous aurons aussi  $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} n R v}{-H U + \frac{1}{12} \int e^3 c}$ ; ou, en mettant pour la quantité  $H$  son équivalente  $\frac{H U - g w}{U + w}$ , (167.), & à la place de  $U$  sa correspondante  $U + w$ , on aura  $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} n R v}{-H U + g w + \frac{1}{12} \int e^3 c} = \frac{\frac{1}{2} n r u}{(-H U + g w + \frac{1}{12} \int e^3 c) \tan g (\delta - \delta')}$  équation dans laquelle on doit avoir présent à l'esprit, que  $U$  exprime le volume primitif que le Vaisseau avoit de submergé dans le fluide,  $H$  la distance verticale primitive du centre de volume à celui de gravité,  $w$  le volume augmenté ou diminué, &  $g$  la distance verticale du centre de ce volume à celui du poids qu'on auroit ajouté ou retranché.

(392.) Cette équation fait voir que si on ajoute du lest au Vaisseau, le dénominateur augmente de la quantité  $g w$ , produit du volume  $w$  dont le Vaisseau se submerge de plus, par la distance  $g$  du centre de ce Volume au centre du lest; d'où il suit, par conséquent, que plus le lest, ou le poids ajouté sera placé bas, plus ce produit sera grand, & plus l'Inclinaison sera petite. On voit encore, en général, que toutes les fois qu'on placera le poids au-dessous de la ligne de flottaison, le produit sera positif, & sera d'autant plus grand que le poids sera plus abaissé; & ce même produit sera négatif, si on place le poids au-dessus de la ligne de flottaison: dans le premier cas, l'inclinaison est diminuée, & elle devient plus grande dans le second. Le contraire de tout cela doit arriver, si, au lieu de charger le Vaisseau d'un nouveau poids, on retranchoit quelque poids de sa charge, parce qu'alors  $w$  seroit négatif.

(393.) La valeur de la quantité  $\int e^3 c$  dépend, comme nous



l'avons vu dans le Chapitre du Métacentre, de la longueur & des largeurs du Vaisseau, & nous avons trouvé (153.),  $\frac{se^3}{12U} = \dots$  161  $\frac{1}{4}$  ce qui donne  $se^3c = 124 U$ . Si le Vaisseau étoit composé de deux prismes triangulaires, en conservant toujours le même volume, il auroit en profondeur environ 20 pieds  $\frac{2}{3}$ ; & l'on auroit  $se^3c = 45 U$ ; & si le Vaisseau étoit un parallélipède rectangle, il auroit 11 pieds de profondeur, & l'on trouveroit  $se^3c = 180 U$ ; d'où l'on voit que la figure du Vaisseau tient un milieu entre ces deux figures; ce qui peut servir de guide pour proportionner les dimensions qui conviennent, lorsqu'il s'agit de faire quelque altération. Car on voit bien, qu'avec la même longueur, la même largeur, & le même volume, la valeur de  $se^3c$  dans le Navire, est quelque chose de plus que les deux tiers, de ce qu'elle est pour le parallélipède, & que les huit tiers de ce qu'elle est pour le corps formé de deux prismes réunis.

(394.) La quantité  $HU$  dans les Vaisseaux semblables, est à peu près comme les quatrièmes puissances des dimensions linéaires; & c'est la même chose pour  $se^3c$ : mais  $nR$  étant simplement comme les cubes, il s'ensuit que les sinus des Inclinaisons dans les Vaisseaux semblables, seront à peu près dans la raison inverse des dimensions linéaires.

(395.) Ayant développé la théorie des Inclinaisons latérales du Vaisseau, nous devons donner quelques lumières sur les Inclinaisons directes ou de poupe à proue. Car, quoique la grande longueur du Navire les rende presque insensibles, il est cependant utile d'avoir une connoissance de leur degré d'étendue, & de leur qualité, parce qu'elles varient suivant les circonstances & suivant la construction des Navires; & qu'il est très-essentiel, que de quelque espèce qu'elles soient, elles n'arrivent pas à être considérables, non-seulement pour que le Vaisseau ne perde pas sa situation horizontale, que les Constructeurs ont eu dessein de lui donner; mais pour d'autres fins qu'on exposera plus loin.

(396.) La force directe du Vaisseau est (339.),  $= mru$ , & cette force est égale à la force directe que produisent les voiles: ainsi,  $n$  étant la hauteur du centre des voiles au-dessus de celui de gravité, ou de l'axe de rotation,  $\frac{2}{3}mru$  fera le moment direct des mêmes voiles. Celui de la proue du Navire est (200 & 215.),  $= mKU \sin \Delta + \frac{1}{3}mu (Kr + \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}})$ ; donc dans l'équilibre de ces deux espèces de moments, on aura  $\frac{2}{3}nmru = mKU \sin \Delta + \frac{1}{3}mu (kr + \frac{1}{2} \int chx^{\frac{1}{2}} y - \frac{1}{2} \int fgx^{\frac{1}{2}})$ , ce qui donne  $\sin \Delta =$

$\frac{1}{2}u(nr - kr - \frac{1}{2}\int chx^{\frac{1}{2}}y + \frac{1}{2}\int fgx^{\frac{1}{2}})$ . On voit, par cette formule, que cette Inclinaison ne dépend en aucune maniere des angles que peuvent former les voiles avec la quille, mais de la vitesse  $u$  du sillage à laquelle elle est proportionnelle; que celle-ci soit produite par quelque moyen que ce soit. Nous avons trouvé (206.), pour le Vaisseau de 60 canons,  $K = 114 \frac{2}{3}$ ,  $kr = 1409$ ,  $\frac{1}{2}\int chx^{\frac{1}{2}}y = 26970$ , &  $\frac{1}{2}\int fgx^{\frac{1}{2}} = 2568$ : ces valeurs étant substituées dans la formule avec celle de  $n = 70 \frac{1}{2}$ , & de  $U = 68650$ , il en résultera  $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2}u(70 \frac{1}{2} \cdot 294 - 1409 - 26970 + 2568)}{114 \frac{2}{3} \cdot 68650} = - \frac{3391u}{7851843}$ : d'où l'on voit que dans tous les cas qui pourroient se présenter, l'Inclinaison  $\Delta$  sera toujours négative: ce qui prouve que le Vaisseau de notre exemple, au lieu de s'Incliner en submergeant sa proue, l'élève de plus en plus à mesure que sa vitesse  $u$  devient plus grande, & que l'élévation du centre des forces des voiles devient plus petite. On voit encore que même dans le cas extrême l'Inclinaison est fort petite; car quoiqu'on substitue  $n = 70 \frac{1}{2}$ , &  $u = 20$ , ou que le Vaisseau fasse 12 milles par heure,  $\Delta$  n'est que de  $29' 41''$ ; Inclinaison qui ne monte pas à un demi degré, & qui, par conséquent, ne mérite aucune considération, quoiqu'elle élève la proue de 8 pouces au-dessus de l'eau, comme, par une espece de suspension. D'autres Vaisseaux qui ont leurs proues plus taillées, ou les côtés qui les forment plus verticaux, ou en forme de coin, donneroient un résultat différent, parce que la quantité  $\frac{1}{2}\int chx^{\frac{1}{2}}y$  devient beaucoup moindre pour ces Navires.

## CHAPITRE IV.

### *Du Gouvernement, ou du Manege, du Vaisseau.*

(397.) **A**PRÈS avoir décrit le Gouvernail avec exactitude; après avoir indiqué la figure qu'il doit avoir, & les circonstances qui lui sont les plus avantageuses, il paroît assez naturel de croire qu'il ne reste aucune raison pour nous porter à de nouvelles considérations sur le Gouvernement du Vaisseau; mais si l'on examine soigneusement les forces dont l'action concourt pour produire cet effet, on verra clairement que le Gouvernail n'est qu'un des agents qui y contribuent, & peut être qu'il n'est pas le plus efficace.

(398.) Nous avons déjà dit (297.), que le Vaisseau doit tourner sur un axe vertical qui passe par son centre de gravité, & que (216.) son mouvement horizontal étant décomposé en deux autres, l'un direct, & l'autre latéral, il ne résulte du premier de ces mouvements aucune action capable de faire tourner le Navire, & qui soit, par conséquent, relative au Gouvernement du Navire, attendu que les forces qui s'exercent des deux côtés sont égales, & se détruisent mutuellement. Il n'en est pas de même pour ce qui concerne le mouvement latéral: le centre des forces qui en résultent, a été trouvé (224.), dans le Vaisseau de 60 canons, de 11 pieds  $\frac{1}{2}$  plus à la poupe que le centre de gravité, & les moments qui en résultent tendent continuellement à faire arriver le Vaisseau.

(399.) La seule puissance dont on puisse faire usage pour contre-balancer ces moments, est la force des voiles. Si les moments des voiles tendent à faire venir le Vaisseau au vent avec autant de force que les moments ci-dessus tendent à le faire arriver, il ne prendra aucun mouvement de rotation, & se maintiendra constamment sur le même rumb de vent, circonstance en quoi consiste la perfection du Gouvernement, ou du Manège: & comme la force latérale des voiles est égale à la résistance du côté, il est nécessaire, pour que les deux moments soient égaux, que les deux centres coïncident dans le même point.

FIG. 48.

(400.) Voici le raisonnement qui, jusqu'à présent, a servi de guide à tous les Géomètres. Soit *E* la proue, *F* la poupe, *C* le centre de gravité du Vaisseau, *G* celui des résistances latérales, & *IG* la direction moyenne de la force résistante, composée des deux résistances latérale & directe, ou de proue. Cela posé, il est nécessaire que le centre des forces des voiles se trouve pareillement en *G*, afin d'équilibrer les autres forces; car il est évident que cette force se dirigeant de même, suivant *GI*, il en résultera l'égalité des moments, en quoi consiste cet équilibre. On a cru, d'après ce raisonnement, avoir fait une découverte importante, & l'on a établi que le point *G* (*a*) étoit l'endroit le plus avantageux pour placer le mât, lorsqu'il n'y a qu'une seule voile; & que, dans le cas où il y en a plusieurs, il falloit que le centre de toutes les voiles coïncidât avec ce même point *G*. Cependant nous avons vu (285.) que ce centre, bien loin de se

(*a*) Jean Bernoulli, Nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux, Chap. 12, §. 1, 2, & 3. Johannis Bernoulli Opera Omnia, Tome II.  
M. Bouguer, Traité du Navire, Liv. 3, Sect. 3, Chap. 1, page 473.

PLANC. IX.

trouver en  $G$ , est en  $B$ , à 12 pieds plus à la proue que le centre de gravité  $C$ , lorsque le Vaisseau porte toutes ses voiles ; ainsi, il paroît qu'on devroit conclure, d'après cela, que le Vaisseau devroit arriver avec une très-grande force ; car non-seulement la puissance, ou les forces latérales contribuent à lui donner ce mouvement, mais aussi celle des voiles. Malgré cela, le Vaisseau, bien loin d'arriver, comme l'indique ce qu'on vient de dire, a, pour l'ordinaire, une grande propension à venir au vent, & cet effet est produit par les causes que nous allons exposer.

(401.) Quoique le centre des voiles supposées planes soit en  $B$ , à cause de la courbure qu'elles prennent, ce centre se transporte (273.) en  $D$ , la valeur de  $BD$  étant (276.) depuis zéro jusqu'à  $\frac{217}{1000} h$ ,  $h$  exprimant la largeur des mêmes voiles : mais ce n'est pas encore cette cause qui produit le plus grand effet ; car, pour le produire tel qu'on l'observe, il est nécessaire que  $D$  tombe plus vers la poupe que  $G$ . Le Vaisseau s'incline vers la partie sous le vent, & par ce mouvement le centre des voiles se transporte de  $D$  en  $K$  ; de sorte que  $K$  est le vrai centre des forces des voiles, &  $LK$ , parallèle à  $GI$ , est la direction suivant laquelle elles agissent : ainsi, leurs forces étant décomposées en deux autres, les unes latérales, & les autres directes, les premières seront dirigées suivant  $DK$ , & les secondes passant par le point  $K$ , seront dirigées parallèlement à  $GB$  : de sorte que le centre des forces latérales peut être supposé en  $D$ , & celui des forces directes en  $K$ .

(402.) On voit déjà clairement, d'après cet exposé, que le Manège ou le Gouvernement du Vaisseau dépend de la combinaison des trois forces en  $G$ , en  $D$ , & en  $K$  : la première latérale en  $G$ , qui tend à faire arriver le Vaisseau ; la dernière en  $K$ , qui tend à le faire venir au vent : & la latérale située en  $D$ , dont l'effet est de faire venir le Vaisseau au vent, ou de le faire arriver, selon que le point  $D$  tombe à la poupe ou à la proue du centre de gravité  $C$ . Les forces directes sont, au reste, plus grandes ou plus petites, selon que le point  $K$  s'éloigne de  $D$ , ou selon que le Navire s'incline plus ou moins ; de manière que plus son inclinaison sera grande, plus le Navire viendra au vent, ou comme disent les Marins plus il sera *Ardent* \*.

(403.) Ces forces ne dépendent pas moins de la hauteur à laquelle se trouve le centre  $K$  des voiles ; car le Vaisseau conservant la

FIG 43

\* Les Espagnols appellent cet effet *arzar*, ou *partir al puño*.



*DU GOUVERNEMENT, OU DU MANÈGE, DU VAISSEAU.* 265  
 même inclinaison  $DCK$ ; plus la hauteur  $CK$  sera grande, plus la droite  $DK$  le deviendra, ou la distance à laquelle le centre des voiles s'éloigne du plan vertical qui coïncide avec l'axe de rotation.

(404.) L'inconstance du Navire dans la façon dont il se comporte relativement à son Manège, est donc une suite nécessaire de ce qu'on vient de dire. Si le vent augmente, la vitesse du Vaisseau augmente, ainsi que son inclinaison; & par-là, non-seulement les forces augmentent, mais aussi la distance dont le point  $K$  où elles agissent est éloigné du point  $D$ , & par conséquent le Vaisseau doit venir au vent; & au contraire, il doit arriver si le vent diminue: c'est ce que les Marins observent tous les jours à la mer. Au reste, dans quelque endroit qu'on place le centre des forces des voiles, on éprouvera toujours la même inconstance; & la meilleure situation qu'on puisse lui donner, consiste à le placer de manière que, soit en variant le nombre des voiles, afin d'avancer, ou de porter plus en arrière, le point  $B$ , ou soit en se servant du Gouvernail, on parvienne à produire l'équilibre dans les moments: bien entendu que la force du Gouvernail ne doit pas être employée sans nécessité; car cette machine ne peut agir sans préjudice de la marche du Vaisseau: elle doit seulement venir au secours de quelqu'un des autres moments qui seroit trop foible. Nous nous dispenserons de parler, pour le présent, d'une autre force, qui est celle des coups de mer, ou des lames, quoiqu'elle soit aussi très-considérable en elle même, parce que n'étant point constante dans son action, c'est au Gouvernail seul à la surmonter, comme étant l'agent le plus prompt à apporter le remède nécessaire.

(405.) Les forces latérales, ou les résistances du côté du Navire sont (339 & 115.),  $= \frac{1}{2} m R v$ , ou parce que (340.),  $v = \frac{ru}{R \tan(\beta - \delta)}$ , elles seront  $= \frac{\frac{1}{2} m r u}{\tan(\beta - \delta)}$ . Si nous faisons donc la distance horizontale  $GC$  du centre  $G$  des résistances, au centre  $C$  de gravité  $= b = 114, (224.)$ , le moment de ces résistances sera  $= \frac{\frac{1}{2} m b r u}{\tan(\beta - \delta)}$ .

(406.) Pareillement, si nous appellons  $e$  la distance horizontale  $CD$  du centre de gravité  $C$ , au centre  $D$  des voiles, lorsque le Vaisseau n'est pas incliné; & considérant que la force latérale des voiles est égale à la résistance du côté du Vaisseau, la force latérale des voiles sera aussi  $= \frac{\frac{1}{2} m e r u}{\tan(\beta - \delta)}$ ; & son moment  $= \frac{\frac{1}{2} m e r u}{\tan(\beta - \delta)}$ .



lequel étant ajouté au moment de l'Article précédent, donnera  $\frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta-\delta)} (b+e)$  pour la somme des moments qui tendent à faire arriver le Navire : sur quoi il faut observer que la quantité  $e$ , que nous avons prise comme positive, peut aussi être négative.

(407.) Le sinus de l'inclinaison du Vaisseau est (383.),  $\sin \Delta = \frac{\frac{1}{2} ru(nR - kR - \frac{1}{2} fchx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} ffgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta-\delta)}$ ,  $n$  exprimant la hauteur verticale du centre  $K$  des voiles au-dessus du centre de gravité  $C$ ; ainsi l'on aura  $DK$ , distance horizontale du centre des mêmes voiles au plan vertical qui coïncide avec l'axe de rotation,  $= \frac{\frac{1}{2} nru(nR - kR - \frac{1}{2} fchx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} ffgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta-\delta)}$ . Et comme  $\frac{1}{2} mru$  est l'expression des résistances directes de la proue, ou la force directe des voiles, le moment direct, ou qui tend à faire venir le Navire au vent, sera  $= \frac{\frac{1}{2} mnru^2(nR - kR - \frac{1}{2} fchx^{\frac{1}{2}} y + \frac{1}{2} ffgx^{\frac{1}{2}})}{KUR \tan(\beta-\delta)}$ , ou en prenant seulement le premier terme, conformément à ce qu'on a dit, Art. 386, ce moment sera  $= \frac{\frac{1}{2} mnru^2}{KU \tan(\beta-\delta)}$ .

(408.) Il suit de là que, pour que le Vaisseau se comporte bien à la mer, & que le Gouvernail n'ait pas besoin d'agir pour son Manège, on doit avoir  $\frac{\frac{1}{2} mnru^2}{KU \tan(\beta-\delta)} = \frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta-\delta)} (b+e)$  : ou, en divisant les deux moments par  $\frac{\frac{1}{2} mru}{\tan(\beta-\delta)}$ , on doit avoir cette équation  $\frac{\frac{1}{2} nru}{KU} = b+e$ . Le premier membre de cette équation est (407.),  $= DK \tan(\beta-\delta)$  \* ; & le second  $= DG$ . Donc, pour obtenir la perfection qu'on se propose, on doit avoir  $DK \tan(\beta-\delta) = DG$ , ou, ce qui est la même chose, on doit avoir la proportion  $\tan(\beta-\delta) : 1 :: DG : DK$ . Mais l'angle  $DIG$  étant  $= \beta-\delta$  \*\* ; on aura donc aussi  $\tan(\beta-\delta) : 1 :: DG : DI$  ; donc  $DK = DI$  : c'est-à-dire que, pour obtenir la perfection qu'on cherche dans le Gouvernement du Navire, il faut que le centre  $K$  des voiles tombe sur le point  $I$  ; c'est-à-dire que les parallèles  $LK$ ,  $GI$  doivent coïncider, ce qui est précisément ce qu'on se proposoit d'obtenir : de sorte que, quoique le mât soit placé en  $B$ , le centre des voiles se transporte en  $I$  : au contraire, si le mât eût été placé en  $G$ , il

\* Car c'est à cela que se réduit la valeur de  $DK$ , lorsqu'on néglige tous les termes, excepté le premier.

\*\* En effet, on a vu (271.) que l'angle  $DGI$  que forme la quille avec la direction résultante des forces des voiles  $= 90^\circ - (\beta-\delta)$  ; donc  $DIG$  qui est le complément de  $DGI = \beta-\delta$ .

eût été impossible que le Vaisseau se fût bien comporté, ou qu'il eût eu un bon Gouvernement.

(409.) Si l'équation ci-dessus n'avoit pas lieu, & que son premier membre fût plus grand que le second, ou que  $DK$  fût plus grand que  $DI$ , le Navire viendrait au vent; & il arriveroit, au contraire, si  $DK$  étoit moindre que  $DI$ . Devant suppléer, dans l'un & l'autre cas, à la différence des moments, & les ramener à l'égalité, le Gouvernail devient alors absolument nécessaire, ou bien il faut augmenter ou diminuer de la voilure dans la partie qui convient, afin de transporter le point  $D$  dans le lieu où il doit être.

(410.) Si en naviguant avec la même quantité de voiles, celles-ci ayant toujours la même disposition & la même hauteur, la vitesse du vent vient à augmenter, la vitesse  $u$  augmentera pareillement; &  $e$  diminuera, parce que  $BD$  augmentera: le premier membre croîtra donc par une double raison; & par conséquent le Vaisseau viendra au vent. Il arriveroit, au contraire, si le vent diminueoit de vitesse.

(411.) Le vent devenant plus large, la vitesse  $u$  augmente également; mais  $e$  augmentera aussi, à cause que  $\delta$  diminue, & avec elle  $BD$ : donc l'effet qui en résultera doit naître de la différence entre les augmentations que reçoivent les quantités  $u$  &  $e$ .

(412.) La quantité  $n$  dépendant de la hauteur des voiles, il s'ensuit que le Vaisseau qui aura plus de guindant sera plus ardent. Ainsi, de deux quantités de voiles égales, celle qui sera la plus élevée fera plus venir au vent que la plus basse.

(413.) En augmentant la charge du Vaisseau, la quantité  $r$ , ou la résistance de la proue augmentera dans une plus grande raison que le volume  $U$ , à cause que les parties renflées, ou les plus grandes rondeurs de la proue, qui sont au-dessus de la flottaison, doivent se submerger par l'augmentation de la charge. La quantité  $b$  diminue en même temps, à cause que le centre des résistances latérales qui proviennent de la partie du côté nouvellement submergée, est beaucoup plus avancé vers la proue que le point  $G$ : donc, par ce double motif, en augmentant la charge du Vaisseau, il doit devenir plus ardent; &, au contraire, il doit arriver lorsqu'on la diminue.

(414.) Si l'on chargeoit davantage le Vaisseau à la poupe, & moins à la proue, afin de porter le centre de gravité  $C$  plus à la poupe, le centre  $G$  des résistances passeroit également plus à poupe: mais, comme cette disposition ne changeroit la situation d'aucun des points  $B$ ,  $D$ ,  $K$ , la quantité  $DG$  deviendroit plus grande respectivement à  $DK$ ; donc le Vaisseau arriveroit. Au contraire, si l'on chargeoit le Vaisseau plus à la proue qu'à la poupe, cette disposition le rendroit plus ardent.

(415.) Le coup de mer, ou la lame qui choque le Vaisseau, est une puissance qui produit un moment plus ou moins grand, selon l'endroit où elle frappe le Vaisseau, & selon la distance horisontale de sa direction au centre de gravité du Vaisseau. Si la lame choque la proue au vent, ou la poupe sous le vent, elle fait arriver le Vaisseau; & elle le fait venir au vent, si elle choque la proue sous le vent, ou la poupe au vent. Heureusement, de quelque maniere que la lame agisse, on trouve, dans l'équation même qui en exprime l'action, ce qui fournit le remede: car si le Vaisseau arrive, l'augmentation de l'angle  $\alpha$ , & par conséquent celle de  $u$ , l'oblige à venir au vent; & s'il vient au vent, la diminution des mêmes quantités l'oblige à arriver: c'est par cette raison que, lorsqu'un Bâtiment, où l'équilibre des moments est bien établi, navigue à la bouline, il n'est presque pas nécessaire de toucher au Gouvernail.

(416.) Toutes ces conséquences regardent particulièrement les Marins, qui doivent les avoir bien présentes à l'esprit pour remédier à propos aux inconvénients qui peuvent se présenter dans plusieurs occasions. Mais il en est aussi qui sont particulieres au Constructeur; car il doit avoir grande attention à ce que les valeurs de  $b$  & de  $c$ , ou, ce qui revient au même, à ce que les centres des résistances & des voiles soient situés de maniere que l'équation puisse s'effectuer avec facilité; c'est ce qu'on peut obtenir de différentes manieres.

(417.) La quantité  $b$  varie en augmentant ou diminuant l'élanement & la quète du Vaisseau: de sorte que plus l'élanement de la proue sera grand, par rapport à la quète de la poupe, plus le point  $G$  se portera vers la poupe, & plus la quantité  $b$  sera grande, & le Vaisseau aura d'autant moins de propension à venir au vent, & réciproquement.

(418.) On fait varier la quantité  $c$  en changeant la situation des mâts, ou en les plaçant de maniere que le centre commun des voiles se trouve plus à poupe ou à proue. On y parvient encore en donnant plus ou moins de longueur aux vergues; car, par ce moyen, l'on augmente ou l'on diminue la valeur de  $h$ , (273.), & en même temps celle de  $BD$ .

(419.) Pour le Vaisseau de 60 canons, de notre exemple, nous avons trouvé (285.), en supposant qu'il porte toutes ses voiles,  $BC = 12$  pieds, & (276.),  $BD = \frac{173}{1000}h$ ,  $h$  désignant l'amplitude des voiles, laquelle est de 80 pieds à la hauteur du centre  $K$

de leurs forces ; ainsi, l'on aura  $BD = \frac{173.80}{1000} = 13$  pieds  $\frac{4}{100}$  : &  $CB - DB = e = -1 \frac{4}{100}$  : ce qui donne  $b + e = 11 \frac{1}{4} - 1 \frac{4}{100} = 9$  pieds  $\frac{66}{100}$ . Pour trouver la valeur de  $\frac{\frac{1}{2} n^2 r u}{KU}$ , nous avons (382.),  $n = 70 \frac{1}{4}$ ,  $r = 294$ ,  $K = 9 \frac{1}{4}$ ,  $U = 68650$ , & (352.),  $u = \frac{1628}{4850} V$  ; ainsi, ces valeurs donneront  $\frac{\frac{1}{2} n^2 r u}{KU} = \frac{\frac{1}{2} \cdot 70 \frac{1}{4} \cdot 70 \frac{1}{4} \cdot 294 \cdot 1628 \cdot V}{9 \frac{1}{4} \cdot 68650 \cdot 4850} = \frac{522}{1000} V$  : donc, pour que l'équilibre soit bien établi, & obtenir un bon Gouvernement, ou un bon Manege, on doit avoir, dans ce cas,  $\frac{522}{1000} V = 9 \frac{66}{100}$  : d'où il suit que  $V$  étant  $= \frac{9660}{522}$ , ou à peu près  $= 18$  pieds  $\frac{1}{4}$ , le Vaisseau Gouvernera bien avec tout l'appareil qu'on lui a supposé, & il ne sera pas nécessaire de faire agir le Gouvernail. Si la valeur de  $V$  augmente, le Bâtiment viendra au vent ; & pour maintenir l'équilibre, il sera nécessaire d'avoir recours au Gouvernail, ou de ferrer quelques voiles de l'arrière ; si, au contraire,  $V$  diminue, le Vaisseau arrivera, & il faudra encore recourir au Gouvernail pour rétablir l'équilibre, ou bien il faudra ferrer quelques voiles de la proue. Comme le vent peut, dans ce cas (352 & 389.), parcourir 10, 15 & 20 pieds par seconde ; avec les premiers vents, le Vaisseau aura de la propension à arriver, & il viendra au vent avec le dernier, & autres supérieurs en vitesse.

(420.) Supposons que le Vaisseau ne porte que ses deux basses voiles, les huniers avec les trois ris pris, l'artimon & le faux foc ; dans ce cas, on aura (286.),  $BC = 11$  pieds, & (276.),  $BD = \frac{217}{1000} h = \frac{217.81}{1000}$  : ce qui donne  $BC - BD = CD = 11 - \frac{1758}{100} = -6$  pieds  $\frac{11}{100}$  ; &  $b + e = 11 \frac{1}{4} - 6 \frac{11}{100} = 4$  pieds  $\frac{22}{100}$ . La valeur de  $n$ , dans ce même cas, est (282.),  $= 56$  pieds  $\frac{1}{4}$ , & (352.) celle de  $u = \frac{17}{100} V$  ; ces valeurs étant substituées dans l'équation, donnent  $\frac{\frac{1}{2} n^2 r u}{KU} = \frac{\frac{1}{2} \cdot 56 \frac{1}{4} \cdot 56 \frac{1}{4} \cdot 294 \cdot 17 \cdot V}{9 \frac{1}{4} \cdot 68650 \cdot 100}$ , ou à peu près  $= \frac{17}{100} V$ . Donc, pour que l'équilibre soit bien établi, & qu'en conséquence le Vaisseau Gouverne bien, on doit avoir  $\frac{17}{100} V = 4 \frac{22}{100}$  ; équation qui a lieu, si  $V = \frac{492}{17} = 28$  pieds  $\frac{14}{17}$  ; mais avec cet appareil de voiles (352.), la vitesse du vent est de 35 à 40 pieds par seconde ; donc, avec ce vent, le Vaisseau aura toujours de la propension à venir au vent : on devroit, s'il étoit nécessaire, car-

guer l'artimon; mais on doit considérer que les coups de mer tendent davantage à faire arriver le Vaisseau, selon qu'ils sont plus ou moins forts.

(421.) Si le Vaisseau ne portoit que ses deux basses voiles, on auroit (286.),  $BC = 16 \frac{15}{100}$ , à laquelle valeur ajoutant celle de  $BD = -\frac{217}{1000} h$ , on aura  $CD = e = -1 \frac{43}{100}$ ; &  $GD = b + e = 11 \frac{1}{4} - 1 \frac{43}{100} = 10 \frac{7}{100}$ . La quantité  $n$  est, dans ce cas (282.),  $= 41 \frac{1}{2}$ , & (352.),  $u = \frac{103}{1000} V$ : donc  $\frac{\frac{1}{2} n^2 r u}{KU} = \frac{\frac{1}{2} \cdot \frac{81}{4} \cdot \frac{81}{2} \cdot 294 \cdot 103 \cdot V}{9 \frac{1}{4} \cdot 68650 \cdot 1000}$ , ou à peu près  $= \frac{42}{1000} V$ : & pour que le Vaisseau soit bien équilibré, & qu'en conséquence il gouverne bien, on doit avoir  $\frac{42}{1000} V = \frac{1007}{100}$ : c'est-à-dire,  $V = 240$ , ce qui est un vent exorbitant. Le Vaisseau ne Gouvernera donc pas bien avec cet appareil, en allant à la bouline: il seroit nécessaire de border l'artimon. Avec cette voile, on auroit  $CB = 2 \frac{94}{100}$ , à laquelle valeur ajoutant celle de  $BD = -17 \frac{18}{100}$ , il viendra  $GD = e = -14 \frac{64}{100}$ ; &  $b + e = 11 \frac{1}{4} - 14 \frac{64}{100} = -3 \frac{14}{100}$ . Le Vaisseau viendra donc au vent autant qu'il est nécessaire avec cette voilure, & il sera peut être nécessaire de larguer le faux foc.

(422.) Si le Vaisseau restoit avec la grande voile seule, on auroit (286.),  $CB = -12 \frac{71}{100}$ , & en ajoutant la valeur de  $DB = -\frac{217}{1000} h = -\frac{1758}{100}$ , on aura  $CD = e = -\frac{3029}{100}$ ; &  $GD = b + e = 11 \frac{1}{4} - \frac{3029}{100} = -\frac{1879}{100}$ : c'est-à-dire, que le point  $D$  tombera à la poupe du point  $G$  de cette quantité; le signe négatif indiquant que le moment qui résulte des deux moments latéraux est négatif, ou qu'il tend à faire venir au vent: & le moment direct en  $K$  tendant à produire le même effet, il faut nécessairement que le Vaisseau vienne au vent avec beaucoup de force; or c'est précisément ce qu'on doit désirer dans ce cas où l'on est à la cape, car les coups de mer obligent toujours le Vaisseau à arriver avec une grande violence.

(423.) L'équilibre du Navire est parfaitement bien assuré dans tous les cas; le premier seulement pourroit faire naître quelque doute lorsque le vent est foible; car nous avons trouvé que, pour



la perfection du Manège, on devoit avoir  $\frac{522 V}{1000} = 9 \frac{66}{100}$  : & la quantité  $V$  étant petite, on pourroit douter que l'effet du Gouvernail fût capable de vaincre l'arrivée du Vaisseau. On a vu, à l'Article 297, que le moment du Gouvernail est = . . . . .  
 $(D + z) \frac{1}{3} mu \frac{1}{2} (4 A^2 + ga) \sin (\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$ ; en faisant, dans cette formule,  $D + z = 78$ ,  $a = 21$ ,  $A^2 = 336$ ,  $g = 5$ ,  $\lambda = 35^\circ$ , (296.), &  $\epsilon = 5^\circ$ , elle deviendra  $= 5160 \cdot \frac{533}{1000} mu$ ; quantité qui, divisée par  $\frac{\frac{1}{3} mu}{\tan (\beta - \delta)} = 233 mu$ , comme nous l'avons fait pour les autres moments (408.), on aura  $\frac{118}{10}$ ; ainsi l'équation qui devra avoir lieu sera  $\frac{118}{10} + \frac{522}{1000} V = 9 \frac{66}{100}$ ; d'où l'on voit déjà que l'action du Gouvernail est plus que suffisante pour assujettir le Vaisseau, & maintenir l'équilibre.

(424.) Pour les cas du vent large & du vent arriere, ou en général pour tous les cas, nous pouvons former une équation des moments, en y renfermant ceux du Gouvernail. Supposons que ces derniers moments soient  $= Qmu \sin (\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$ ; pour que l'équilibre du Vaisseau soit assuré, & qu'en conséquence il Gouverne parfaitement, il faut qu'on ait  $\frac{\frac{4}{3} mn^2 r^2 u^2}{KU \tan (\beta - \delta)} - \frac{\frac{2}{3} mu (b + c)}{\tan (\beta - \delta)} = \pm Qmu \sin (\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda$ ; ou, en divisant par  $\frac{mu}{\tan (\beta - \delta)}$ , il faut avoir  $\frac{\frac{4}{3} n^2 r^2 u}{KU} - \frac{2}{3} r (b + c) = \pm Q \sin (\lambda \pm \epsilon) \cos \lambda \tan (\beta - \delta)$ .

(425.) Dans le cas du vent arriere, on a  $\tan (\beta - \delta) = \infty$ : donc tous les moments sont nuls, à l'égard de ceux du Gouvernail; & par conséquent le Gouvernail, formant un très-petit angle  $\lambda$  avec la quille, produira une action suffisante pour assujettir le Vaisseau, & même pour le faire tourner avec la plus grande vitesse. C'est ce que les Marins éprouvent journellement; car on voit qu'un Timonier mal habile, portant continuellement la barre tantôt à tribord, tantôt à babord, sans lui donner le repos nécessaire, fait continuellement lancer le Vaisseau sur babord, & sur tribord; c'est ce qui leur fait dire que le Vaisseau devient fou.

(426.) Dans le cas du vent large  $\tan (\beta - \delta)$  est suffisamment grande, à l'égard des autres quantités, par conséquent le Gouvernail a encore beaucoup de force, dans cette circonstance. La seule chose dont il soit nécessaire de prévenir le Lecteur, est que,

comme toutes les quantités demeurent constantes, à l'exception de  $u$ , plus le Vaisseau aura de vitesse, ou plus le vent sera fort, plus aussi le Vaisseau aura de propension à venir au vent, ou plus l'angle  $\lambda$ , que le Gouvernail devra former avec la quille pour l'assujettir, devra être grand.

## CHAPITRE V.

### *Du Roulis & du Tangage.*

(427.) **L**ES Marins appellent *Roulis* le mouvement de rotation du Vaisseau sur un axe horizontal coïncidant avec l'étrave & l'étambot; & ils appellent *Tangage* le mouvement de rotation du même Vaisseau sur un axe horizontal perpendiculaire au premier. Ces actions sont purement nuisibles, parce qu'il n'en résulte, très-souvent, que les accidents les plus fâcheux, tels que la perte des agrès, la rupture des vergues, des mâts, &c., & même la perte entière des Vaisseaux. Ces mouvements rendent encore les coups de mer plus incommodes & plus dangereux; car il arrive souvent que les lames passent par-dessus le Vaisseau, & le remplissent d'eau. Ce seroit donc une belle & importante découverte que de trouver le moyen de détruire ces dangereux mouvements; mais cela n'est pas possible, sans éprouver, avec excès, d'autres inconvénients qui ne sont pas exempts de danger; ainsi nous nous contenterons de donner les règles convenables pour modérer ces balancements, & les rendre moins préjudiciables. Les Auteurs les plus célèbres (a) n'ont considéré jusqu'ici le Roulis que comme une action qui dépend précisément de la construction & de la disposition des parties du Vaisseau, sans avoir égard à l'agitation de la mer qui le produit; & toutes leurs recherches se sont réduites à déterminer le temps dans lequel s'achevent les balancements du Roulis, persuadés que c'est uniquement dans l'augmentation de ce temps que consiste tout l'avantage; mais, outre que l'avantage qu'on peut obtenir par ce moyen est très-peu considérable, nous verrons que les moyens qu'ils proposent pour l'obtenir sont très-préjudiciables.

(428.) On peut considérer le balancement du Roulis comme l'action par laquelle le Vaisseau reprend sa situation droite, lorsqu'après avoir été un peu incliné, il est abandonné à lui-même. Dans ce

(a) Léonard Euler *Scientia Navalis*, Tome I, Chap. IV, Prop. 48.  
M. Bouguer, *Traité du Navire*, Liv. II, Sect. III.

cas, toute l'action se réduira à la somme, ou à l'intégrale des vitesses avec lesquelles se fait la rotation du Vaisseau, & ces vitesses sont (Tome I, 929.),  $V = \frac{ds p \pi dt}{S}$ . Or il y a dans cette formule quatre objets à considérer, & tous très-importants; le temps dans lequel s'achève le Roulis; sa vitesse; sa grandeur; & l'action qu'éprouve chaque partie du Vaisseau.

(429.) Supposons à présent que la superficie de la mer se maintenant de niveau, le Vaisseau s'incline d'une quantité infiniment petite, & qu'ensuite on l'abandonne à lui-même pour lui laisser faire son balancement. Dans ce cas, le moment de la puissance  $p\pi$  qui agira, fera, (197.),  $= 32KP \sin \Delta$ , puisque  $32P = \pi$ , (Tome I, 52.). De plus, la valeur des résistances (237.),  $= \frac{GV}{dt} *$ ,  $G$  exprimant une constante; c'est-à-dire que le moment de la force agissante sera  $= 32KP \sin \Delta - \frac{GV}{dt}$ : c'est le même moment que celui dont nous avons déduit toute la théorie du Chap. XIII, Liv. II, Tome I, Art. 929: ainsi, toutes les formules qu'on a données dans ce Chapitre sont applicables au cas dont il est présentement question.

(430.) Le temps dans lequel s'achève le balancement du Roulis, d'après les suppositions exprimées ci-dessus, fera donc (Tome I, 937.)  $T = \left( \frac{S}{KPl} + \frac{G^2}{64K^2P^2l} \pm \left( \left( \frac{S}{KPl} + \frac{G^2}{64K^2P^2l} \right)^2 - \left( \frac{S}{KPl} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$ ,  $T$  exprimant, en secondes, la durée du Roulis,  $P$  le poids du Vaisseau,  $K$  la distance du centre de gravité au métacentre,  $S$  les moments d'inertie que produisent les parties mêmes du Vaisseau,  $G$  les moments des résistances du fluide, sur le côté du Vaisseau, dans le balancement; &  $l$  la longueur du pendule simple qui bat les secondes; longueur qui est à peu près de 39 pouces, ou 3 pieds  $\frac{1}{4}$  (Tome I, 942.). On voit par cette formule que le temps de la durée d'une oscillation du Roulis dépend des quatre quantités  $S$ ,  $G$ ,  $K$  &  $P$ : or les deux premières quantités se trouvant dans les numérateurs de la formule, il est clair que, par leur augmentation, le temps de la durée du Roulis augmentera; au contraire, les deux dernières  $K$  &  $P$  se trouvant dans le dénominateur, leur augmentation doit évidemment faire diminuer cette durée.

(431.) Nous pouvons cependant faire disparaître en partie, de la formule, le poids  $P$  du Vaisseau, attendu que les moments d'inertie  $S$  peuvent s'exprimer par  $x^2P$ ,  $x$  marquant, dans cette nouvelle expression, la distance de l'axe de rotation au point où, supposant

---

\* Voyez aussi la Note de l'Article 932, Tome I.

tous les corps, ou toutes les parties du Vaisseau, comme réunis, ils produiroient les mêmes moments d'inertie  $S$ ; la quantité  $x$  étant plus ou moins grande, selon que les parties, ou les poids qui composent le total du Vaisseau, sont plus ou moins éloignés de l'axe de rotation qui passe par le centre de gravité. Substituant donc, à la place de  $S$ , la quantité  $x^2 P$ , l'expression du temps dans lequel s'achève le balancement du Roulis, deviendra  $T = \dots\dots\dots$

$\left( \frac{x^2}{Kl} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2 l} + \left( \left( \frac{x^2}{Kl} + \frac{G^2}{64 K^2 P^2 l} \right)^2 - \left( \frac{x^2}{Kl} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$ ; ou, en supposant  $G=0$ , comme l'ont fait les Auteurs dont nous avons parlé, cette expression se réduira à  $T = \left( \frac{x^2}{Kl} \right)^{\frac{1}{2}}$ .

(432.) Il n'y pas de doute, d'après cette expression, ou formule, que, s'il ne s'agit d'autre chose que d'augmenter la durée du Roulis, on peut y parvenir aisément, en augmentant la quantité  $x$ ; c'est-à-dire, en éloignant davantage de l'axe de rotation, ou du centre de gravité les différents poids qui composent la charge du Vaisseau, & qu'on y parvient aussi en diminuant  $K = H + \frac{m}{nP} / c^3 c$ .

(433.) On voit encore, par la formule, que la quantité  $G$  qui représente les moments que produisent les résistances du fluide dans le mouvement du Roulis, doit toujours être augmentée, pour augmenter la durée des balancements; cependant cette quantité est, comme nous le verrons, fort peu considérable, quoique des causes particulières la fassent augmenter ensuite au point de la rendre très-sensible dans la pratique.

(434.) Dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, nous avons trouvé (166.),  $K=9\frac{1}{2}$ ,  $P=68650 m$ ,  $G=554707 m$ , (239.); & si nous faisons de plus  $x=15$ , &  $l=3\frac{1}{2}$ , nous aurons, pour l'expression du temps dans lequel s'achève le balancement du Roulis,  $T = \left( \frac{15.15}{9\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} + \frac{(554707)^2}{64.3\frac{1}{2}.(9\frac{1}{2})^2.(68650)^2} + \left( \left( \frac{15.15}{9\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} + \frac{(554707)^2}{64.3\frac{1}{2}.(9\frac{1}{2})^2.(68650)^2} \right)^2 - \left( \frac{15.15}{9\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$ , ou, à fort peu près,  $T = 2'' \frac{16}{100} + \frac{4}{100}$ ; la fraction  $\frac{4}{100}$  de seconde provenant de la résistance  $G$ , qui, comme on le voit, peut se négliger: par conséquent le temps dans lequel le Vaisseau achève les balancements du Roulis, peut se réduire à  $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}} = \sqrt{\frac{x^2}{Kl}}$ .

(435.) De-là il suit, que  $K$  demeurant constante, les temps  $T$  seront comme  $x$ , distance du centre de gravité au point où l'on conçoit toutes les parties du Vaisseau comme réunies: & dans les Vaisseaux semblables, ces temps seront, par conséquent,

comme

comme les racines quarrées de leurs dimensions linéaires. (a) \*.

(436.) La plus grande vitesse dans le balancement du Roulis, est (Tome I, Art. 943.)  $u = \frac{32 K^2 P \sin \Delta}{G}$ ,  $u$  exprimant la vitesse du métacentre (Tome I, Art. 932.); mais le numérateur de cette expression est le produit du moment de la puissance qui agit & produit le Roulis, multiplié par la quantité  $K$ : donc la plus grande vitesse du balancement est en raison directe de ce produit.

(437.) On voit donc que plus  $K^2$ , qui est le quarré de la distance du centre de gravité au métacentre, sera grand, ainsi que  $\sin \Delta$ , ou la cause qui produit l'inclinaison, plus le balancement du Roulis sera vif & fort; ainsi le Roulis en deviendra beaucoup plus dur, sans que le temps de sa durée soit altéré par le changement de la dernière quantité.

(438.) L'augmentation de  $P$  devrait, à ce qu'il semble, faire augmenter la plus grande vitesse; mais comme  $K$  est  $= H + \frac{m}{12} \int e^3 c$ , il en résulte que le produit  $K^2 P = H^2 P + \frac{Hm}{6} \int e^3 c + \frac{m^2}{144} P (\int e^3 c)^2$ : & comme  $H$  est une fort petite quantité, l'augmentation de  $P$  diminue plutôt ce produit qu'elle ne l'augmente.

(439.) Si, à cause de la petitesse de  $H$ , nous supposons  $H=0$ , il viendra  $K^2 P = \frac{m^2}{144} (\int e^3 c)^2$ : & de-là il suit, que dans les Vaisseaux semblables, les plus grandes vitesses seront à peu près comme  $\frac{(\int e^3 c)^2}{P}$ : or les quantités  $(\int e^3 c)^2$  étant comme les huitièmes puissances des dimensions linéaires, tandis que  $P$  est seulement comme les troisièmes puissances, il en résulte que les plus grandes vitesses demeureront comme les cinquièmes puissances des dimensions linéaires.

(440.) Enfin on a vu (Tome I, Art. 944.), que la quantité

(a) M. Bouguer (Traité du Navire, page 432.) dit, que la Frégate le Triton, de 180 tonneaux, faisoit ses balancements de Roulis en 4 secondes  $\frac{1}{2}$ . Les dimensions linéaires de cette Frégate, suivant la description qu'il nous en donne, étoient les  $\frac{4}{7}$  de celles du Vaisseau de notre exemple; d'où il suit que, suivant la règle que nous venons d'établir, le Vaisseau devoit faire ses balancements en 6 secondes. On verra plus loin pour quelles raisons les balancements peuvent être d'une plus longue durée; & ce qui, peut-être, est cause de l'erreur de M. Bouguer. On verra, pareillement, les inconvénients qui résulteroient de son assertion, si elle étoit vraie.

\* Car en désignant, par les mêmes lettres accentuées, les parties homologues du second Vaisseau, on aura  $T : T' :: \sqrt{\frac{x^2}{Kl}} : \sqrt{\frac{x'^2}{K'l'}}$ . Or. puisque les Vaisseaux sont semblables, on a  $x : x' :: K : K' = \frac{x'K}{x}$ : substituant & réduisant, on aura  $T : T' :: \sqrt{x} : \sqrt{x'}$ .



qui mesure l'action que souffrent les fibres des pieces de bois qui entrent dans la construction du Vaisseau, est proportionnelle à  $K^2 P \sin \Delta - Gu$ : de sorte que la plus grande action a lieu lorsque  $u = 0$ , c'est-à-dire, lorsque le Roulis est fini, que le Vaisseau est comme arrêté, & qu'il est pour reprendre sa premiere situation; ainsi cette plus grande action est comme  $K^2 P \sin \Delta$ , ou comme la plus grande vitesse. Les parties du Vaisseau souffrent dans cet instant les plus grands efforts: & courent, par conséquent, le plus grand risque de se désunir, ou de se rompre.

(441.) L'action que souffrent les mâts, qui de toutes les parties du Vaisseau, sont celles les plus exposées à se rompre, est (Tome I, Art. 946.)  $= \frac{S' K^2 P \sin \Delta}{S} = \frac{S' K^2 \sin \Delta}{x^2}$ ,  $x$  exprimant la distance de l'axe de rotation, au point où l'on conçoit que tous les corps, ou toutes les parties du Vaisseau, sont comme réunis; donc plus cette distance sera grande, moins l'action que les mâts ont à soutenir sera considérable.

(442.) Cette action ou effort est également comme  $K^2$ , ou comme le quarré de la hauteur du métacentre, au-dessus du centre de gravité; d'où l'on voit que lorsque le Vaisseau est chargé de matieres d'une pesanteur spécifique considérable, & placées dans le fond de la cale du Vaisseau, ce qui oblige son centre de gravité à s'abaisser, & par conséquent fait augmenter  $K$ , les mâts & les autres parties du Vaisseau en souffriront une action qui augmentera en raison doublée de  $K$ , & courront alors le plus grand risque de se rompre.

(443.) La même action est aussi proportionnelle à  $S'$ , c'est-à-dire, qu'elle suit la raison des moments d'inertie qu'éprouvent les mêmes mâts: de sorte que plus les mâts seront pesants, ainsi que leurs agrès & leurs voiles, & sur-tout plus ils auront de hauteur, plus ils auront à souffrir de l'effort qu'ils soutiennent.

(444.) Dans les Vaisseaux semblables, & semblablement mâtés, grées, &c., l'action que supportent les mâts est (439.) à peu près comme les cinquiemes puissances de leurs dimensions linéaires: par cette raison, le corps, la mâture, & les agrès d'un grand Vaisseau, souffrent beaucoup plus que les mêmes parties d'un Vaisseau plus petit; attendu que leurs résistances ou forces sont seulement comme les cubes des mêmes dimensions (Tome I, Art. 211 & Note, & la Note de l'Art. 113 de ce Volume.).

(445.) Ce qu'on vient de dire de la mâture, doit s'entendre de toute autre partie du Vaisseau, comme, par exemple, d'une portion de son côté, ou d'un certain nombre de ses couples, d'une

partie d'un de ses ponts, &c. L'effort que soutient une telle partie sera également exprimé par  $\frac{S'K^2 \sin \Delta}{x^2}$ ,  $S'$  exprimant le moment d'inertie de cette partie : de sorte que, si l'on vouloit qu'elle souffrît moins d'effort, on pourroit y parvenir en diminuant  $S'$ , ou en diminuant le poids de la partie dont il s'agit, ou bien en augmentant  $x$  dans les autres parties qui ne souffrent pas tant.

(446.) Jusqu'ici nous ne nous sommes pas éloignés de ce que les Auteurs les plus célèbres ont écrit sur cette matière; toutes les choses que nous venons de dire ne sont que des conséquences de leurs principes, relativement au Roulis, & même au Tangage; parce que ces deux actions ne diffèrent en rien l'une de l'autre (*a*), étant considérées comme provenant de la petite inclinaison qu'on donneroit au Vaisseau: or c'est précisément ce qui a lieu pour le Roulis qui se fait après le passage du coup de mer, qui a mis en mouvement, ou en oscillation, le corps du Vaisseau; c'est-à-dire, dans les Roulis ou oscillations qui suivent le premier: mais pour le premier balancement, l'action de la puissance n'est ni entièrement semblable ni de la même valeur. Dans l'inclinaison du Vaisseau, relativement à la superficie de l'eau, qu'on suppose ici parfaitement de niveau, les deux moments des volumes  $LED$  &  $AEG$  (*Tome I*, 842, & la *Note* du même *Art.*) concourent à soutenir le corps du Vaisseau, & ces moments sont  $= \frac{m}{12} \int e^3 c \sin \Delta$ , qui est une des deux quantités qui forment la valeur de  $KP \sin \Delta = (HP + \frac{m}{12} \int e^3 c) \sin \Delta$ . Mais dans l'action du coup de mer, le Vaisseau s'incline, & occupe l'espace  $ABCDEA$ , au lieu de celui  $FDEF$  qu'il occupoit auparavant: de sorte qu'on a  $AIFA + HCDH = IHBI$ , attendu que le volume qu'il déplace doit être constant. Le Vaisseau s'élève par l'action des nouveaux volumes occupés  $HCDH$  &  $AIFA$ , & laisse le creux  $IHB$ . De là, on voit que, relativement à la rotation, l'action du volume  $HCDH$  est positive, de même que celle de  $IGBI$ , & que l'action des deux volumes  $AIFA$  &  $HGBH$  est négative; de sorte que dans cette rotation il y a une puissance positive, & une puissance négative; au lieu que dans celle que nous avons considérée d'abord, les deux puissances sont positives. Il y a encore une autre différence entre ces deux cas, & cette différence provient de ce que les moments ne doivent pas être considérés, & évalués comme provenant seulement des volumes de fluide déplacés

PLANC. 14

FIG. 36.

PLANC. 15.

FIG. 30  
& 31.

(*a*) Quoi qu'en dise M. Bouguer (*Traité du Nav.*, Liv. II, Sect. III, Chap. III, §. 3.)

par les coups de mer, c'est-à-dire, par la lame qui embrasse le Vaisseau; mais il faut encore considérer que les lames sont en mouvement, & avoir égard à la vitesse avec laquelle elles agissent; de sorte que leur force verticale doit être (Tome I, 582.) =

$\int m \cdot db \cdot de (a^{\frac{1}{2}} \pm \frac{1}{2} u \sin \theta)^2$ , tandis que, sans cette considération, elle seroit seulement  $= \int m \cdot db \cdot de \cdot a$ . Ainsi, la vitesse du coup de mer peut être telle que sa force soit beaucoup de fois plus grande que celle qui peut résulter de son simple poids, ou de sa simple pression; qui est le seul principe d'action qu'on ait considéré précédemment.

FIG. 47.

(447.) Pour ne rien négliger de ce qui peut mériter attention, nous observerons qu'il est une autre puissance dont nous devons considérer l'effet, & cette puissance est l'action des voiles. Si le Vaisseau ayant pris une inclinaison  $DCK$ , causée par la force du vent sur les voiles, reçoit, du côté du vent, le choc d'un coup de mer qui le fasse tourner sur le point  $C$ ; alors les voiles, par le mouvement de rotation qu'elles prennent, fuient le vent, ou se dérobent en partie à son action; & la vitesse avec laquelle celui-ci les frappe, n'est plus que sa vitesse relative; c'est-à-dire, la vitesse du vent moins celle que prend la voile. Au contraire, lorsque le Vaisseau se relève & revient du côté du vent, alors la vitesse respective avec laquelle le vent charge la voile, est celle du vent plus celle de la voile. Cette différence de vitesse fait varier le moment avec lequel les voiles agissent pendant la durée du Roulis, & ce moment est un moment de résistance dans les deux cas, c'est-à-dire, soit que le Navire plie dans le Roulis en augmentant son inclinaison, soit qu'il se relève pour tomber ensuite du côté du vent. Car lorsqu'il se relève, la résistance est manifeste, puisque le moment s'oppose à la force qui le relève; & si le Vaisseau plie en augmentant son inclinaison, ce moment étant de moins dans celui de la force qui le fait plier, il est de même négatif, & produit, par conséquent, l'effet d'une résistance. Ainsi, appelant  $n$  la hauteur, ou la distance du centre des voiles à l'axe de rotation, nous aurons  $K : u :: n : \frac{nu}{K}$ ; expression de la vitesse latérale de ce même centre; & par conséquent  $\frac{nu}{K \sin \gamma}$ , sera celle de la vitesse suivant la direction du vent. Cette vitesse doit produire la force latérale des voiles (338.), =  $\frac{1}{2} m A^2 G \cos (\beta - \delta) (V \sin \alpha - u \sin \beta - v \cos \beta)$ , en substituant  $\frac{nu}{K \sin \gamma}$  en place de  $V$  seul, & faisant auparavant dans la formule  $u = 0$ , &  $v = 0$ , attendu que ces vitesses ne peuvent aucunement influencer sur celles qu'on considère actuellement dans le Vaisseau. On aura

donc la force latérale des voiles produite par le balancement du Roulis,  $= \frac{1}{10} m A^2 G \cos(\beta - \delta) \cdot \frac{nu \sin \alpha}{K \sin \gamma}$ ; ou  $= \frac{Qnu}{K}$ , en faisant . . .

$\frac{1}{10} m A^2 G \cos(\beta - \delta) \frac{\sin \alpha}{\sin \gamma} = Q$ ; & le moment sera  $= \frac{Qn^2 u}{K}$ : ou, parce que (*Tome I*, 131.),  $V = \frac{u dt}{K}$ , & par conséquent  $u = \frac{KV}{dt}$ ,

ce moment sera  $= \frac{Qn^2 V}{dt}$ . Ainsi, en mettant à la place de la quantité  $G$ , que nous avons ci-devant introduite dans les formules, & qui exprimait la constante qui multiplioit les résistances du côté, nous n'aurons qu'à substituer maintenant la même quantité, augmentée de  $Qn^2$ : ou si  $G$  désigne la même valeur qu'auparavant, nous n'aurons qu'à substituer maintenant la quantité  $G + Qn^2$ , en place de  $G$  seul.

(448.) Si l'on substitue dans la valeur de  $Q = \frac{1}{10} m A^2 G \cos(\beta - \delta) \frac{\sin \alpha}{\sin \gamma}$ , les valeurs trouvées (352.), sçavoir,  $A^2 = 23050$ ,  $G = \frac{96}{100}$ ,  $\beta = 40^\circ$ ,  $\delta = 8^\circ 20'$ ,  $\alpha = 25^\circ$ , on trouvera, à fort peu près,  $Q = 270 \frac{2}{10} m$ . Multipliant cette quantité par (282.),  $n^2 = 70 \frac{1}{2} \cdot 70 \frac{1}{2}$ , on aura  $Qn^2 = 1346181 m$ , à quoi ajoutant  $G = 554707 m$ , la somme sera  $1900888 m$ ; c'est la quantité qu'il faut substituer en place de  $554707 m$  seul, dans le calcul de la durée du balancement du Roulis. Cette substitution donnera la durée du Roulis de  $\frac{1}{10}$  de seconde plus longue; de sorte qu'au lieu de  $2'' \frac{76}{100} + \frac{4}{100}$ , que nous avons trouvé ci-dessus, on aura, en supposant toutes les voiles déployées, & que le Vaisseau navigue à la bouline, on aura, dis-je, cette durée de  $2'' \frac{78}{100} + \frac{4}{100} + \frac{10}{100} = 2'' \frac{92}{100}$ . Cette augmentation de  $\frac{1}{10}$  de seconde est une quantité fort petite; mais cependant elle devient sensible dans la pratique de la mer: car on apperçoit clairement de la différence dans les Roulis lorsqu'on serre les voiles.

(449.) En outre, pour parvenir à une connoissance exacte du temps dans lequel s'achève le Roulis, il est d'autres particularités dont l'influence est beaucoup plus considérable, & auxquelles il est essentiel d'avoir égard; car cette connoissance ne peut résulter complètement de la formule seule que nous avons trouvée pour la valeur de la vitesse angulaire. La durée du balancement doit aussi dépendre beaucoup du temps que la lame emploie à passer sous le Vaisseau, & ce temps ne peut éprouver aucune altération de la valeur plus ou moins grande que pourroient avoir les moments d'inertie  $S$ , ni de la valeur d'aucune des autres quantités qui entrent dans la formule donnée (430.). La vitesse de la lame a été trouvée (*Tome I*, Art. 816.),  $= \frac{8b}{(a+b)^{\frac{1}{2}} c}$ ,  $b$  exprimant la moitié de l'amplitude de la lame,  $a$  sa hauteur totale, &  $c$  la demi-circonférence du cercle dont le rayon est l'unité. Si dans une seconde elle parcourt l'espace exprimé par



cette quantité, elle parcourra la moitié  $b$  de son amplitude dans  $\frac{1}{2}c(a+b)^{\frac{1}{2}}$  secondes; c'est ce temps qui doit s'écouler depuis l'instant où le Vaisseau commence à s'élever sur la lame, jusqu'à ce que la plus grande élévation de celle-ci se trouve sous le côté du Vaisseau. Mais il est encore nécessaire d'ajouter à ce temps celui que la même lame doit employer de plus, pour parvenir au point où son moment est le plus grand: or ce point se trouve nécessairement entre le côté & le milieu du Vaisseau; car, lorsque la plus grande élévation de la lame arrive au plus fort de la largeur du Vaisseau, elle a encore du chemin à faire pour arriver aux autres points de son côté. Ainsi, supposant que ce point où le moment de la lame est le plus grand, est éloigné du même côté, de la quantité  $h$ ; nous trouverons qu'il faut le temps  $\frac{hc}{8b}(a+b)^{\frac{1}{2}}$ , pour que le sommet de la lame parcoure cette quantité. Le temps qu'emploiera le Vaisseau à produire son premier balancement causé par la seule impulsion de la lame, sera donc  $t = \frac{1}{2}c(a+b)^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{h}{b})$ ; d'où l'on voit que, dans l'expression de cette durée, il n'y a que la quantité  $h$  qui dépende en partie du Vaisseau; c'est la nature & la grandeur de la lame qui détermine toutes les autres. Si nous faisons (*Tome I, Art. 818.*)  $b = a(1 + \frac{1}{2}c)$ , nous aurons aussi  $t = \frac{1}{2}c(2a + \frac{1}{2}ac)^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{h}{a(1 + \frac{1}{2}c)})$ .

(450.) Si l'on fait  $h = 8$  pour le Vaisseau de 60 canons, de notre exemple, on trouve les valeurs du temps dans lequel ce Vaisseau doit achever son Roulis causé par la seule action de la lame, telles qu'on les voit dans la Table ci-contre.

(451.) Les Roulis occasionnés par la lame, durent donc beaucoup, lorsque la lame est presque insensible: ensuite leur durée va en diminuant, à mesure que la lame augmente, jusqu'à ce qu'elle ait atteint le *minimum*, & passé ce terme, elle retourne à augmenter. On

trouve ce *minimum* en différenciant la quantité  $a^{\frac{1}{2}} + \frac{h}{a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)}$  \* ; ce

TABLE de la durée des Roulis causés par l'action seule des lames.

Hauteurs des Lames en pieds.	Valeurs de $t$ , ou de la durée du Roulis, exprimées en secondes.
0 $\frac{1}{4}$ . . .	. . . 5 <sup>n</sup>
1 . . .	. . . 3 $\frac{1}{100}$
3 $\frac{113}{1000}$ . . .	. . . 2 $\frac{61}{100}$
4 . . .	. . . 2 $\frac{42}{100}$
9 . . .	. . . 3
16 . . .	. . . 3 $\frac{11}{100}$
25 . . .	. . . 4 $\frac{17}{100}$
36 . . .	. . . 4 $\frac{36}{100}$
49 . . .	. . . 5 $\frac{12}{100}$
64 . . .	. . . 6 $\frac{20}{100}$

\* C'est la valeur de  $t$ , (*Art. 449.*), divisée par la quantité constante  $\frac{1}{2}c(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}$ .



qui donnera  $a = \frac{h}{1 + \frac{1}{4}c}$  : de sorte que le moindre temps dans lequel les Vaisseaux doivent donner leur Roulis par la cause de la lame, est  $t = \frac{1}{4}c \left( \frac{2 + \frac{1}{4}c}{1 + \frac{1}{4}c} \right)^{\frac{1}{2}} h^{\frac{1}{2}}$ .

(452.) Les lames dont on vient de parler sont celles qui ont déjà pris tout l'accroissement dont elles sont susceptibles relativement au vent qui les a occasionnées. Dans celles qui subsistent après que l'action du vent est cessée, il y a quelque variation, selon le rapport qui a lieu entre leur hauteur & leur amplitude \* ; mais si nous négligeons leur hauteur, le temps de la durée du Roulis qui résultera de ces lames, se réduira à  $t = \frac{1}{4}c \left( b^{\frac{1}{2}} + \frac{h}{b^{\frac{1}{2}}} \right)$ . De cette sorte, à la lame de 64 pieds de hauteur il correspond une largeur, ou amplitude  $b = 64 \left( 1 + \frac{1}{4}c \right) = 163,08$ , d'où l'on tire  $b^{\frac{1}{2}} = 12,77$  : donc, dans le cas même où cette lame parvient à avoir une très-petite hauteur, le temps dans lequel le Vaisseau devra achever le balancement de son Roulis par l'action seule de cette lame, sera  $t = \frac{1}{4} \cdot 3,14 \left( 12,77 + \frac{9}{12,77} \right) = 5^{\circ} \frac{26}{100}$ , (1).

(453.) Ces temps devraient effectivement être ceux qu'emploieroient les Vaisseaux à faire leurs premiers Roulis ; si, d'un autre côté, ceux que nous avons conclus auparavant, & qui sont exprimés par  $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}}$ , leur étoient égaux ; mais ne l'étant pas, il arrivera nécessairement que les balancements se contrarieront, & se causeront une altération mutuelle, & que le Vaisseau prendra un mouvement moyen, la grandeur du Roulis, ses vitesses & ses moments éprouvant une variation. Si, par exemple, le temps  $t$  durant lequel la lame produit son action, étoit moindre que  $T$ , la lame gagneroit sur le côté du Vaisseau, en produisant le même effet que si l'on augmentoit la valeur de  $K$ , laquelle quantité diminuera la valeur du temps  $T$ , en l'approchant de l'égalité avec  $t$  : ainsi, non-seulement la plus grande vitesse du balancement qui est  $u = \frac{32 K^{\frac{1}{2}} P^{\frac{1}{2}} \sin \Delta}{G}$  augmentera pareillement, mais aussi les plus grands moments que souffre le corps du Vaisseau. Dans le Vaisseau de 60 canons, cet inconvénient ne peut avoir lieu que lorsque les la-

\* Ces dernières lames sont celles que les Espagnols appellent *Olas de leva*, ou *Mares de leva* (Tome I, Art. 818.).

(a) C'est peut être quelque cas comme celui-ci, qui fit croire à M. Bouguer que la Frégate le *Triton* faisoit ses Roulis dans 4 secondes  $\frac{1}{2}$ . En effet, on voit, d'après ce qu'il dit à la page 332, que, pour faire son expérience, il choisit un temps où la mer étoit peu agitée ; c'est-à-dire, où les lames étant devenues régulières, elles avoient peu de hauteur, & étoient de l'espèce de celles dont nous venons de parler.

mes ont 9 pieds de hauteur, ou que leur hauteur est moindre, auquel cas le Vaisseau se trouve forcé de faire le balancement en moins de  $2'' \frac{2}{100}$ . Lorsque la hauteur des lames est plus grande, le Vaisseau achevera son Roulis avant le passage de la lame.

(454.) On peut déjà inférer de tout ce qui vient d'être dit, qu'il y auroit un grand inconvénient d'augmenter les moments d'inertie  $S$ , dans la seule vue d'augmenter le temps  $T$ , dans lequel le Vaisseau acheveroit son Roulis, étant abandonné à lui-même. Car outre qu'il n'en résulteroit qu'un très-petit avantage, on augmenteroit excessivement la rapidité du Roulis, sa grandeur, les moments que souffre le corps du Vaisseau, & l'élévation des eaux sur le côté, qui peut être passeroient par-dessus le bord, comme elles y passent quelquefois, ce qui inonde entièrement le Vaisseau. Si, par exemple, le temps  $T$  étoit de  $5''$ , toutes les lames, depuis 10 pieds de hauteur jusqu'à 36 pieds, seroient très-capables de produire ces dangereux effets; au lieu que  $T$  étant  $= 2'' \frac{2}{100}$ , ce sont seulement les lames de moins de 9 pieds qui pourroient les causer, & des lames de cette hauteur ne peuvent produire des dommages bien considérables.

(455.) Pour augmenter la durée du Roulis, il conviendrait mieux de s'attacher à diminuer la quantité  $K$ ; car quoique l'avantage qui pourroit en résulter ne fût pas grand, la plus grande vitesse du balancement diminueroit au moins, ainsi que les moments que souffre le corps du Vaisseau. Mais cela n'empêcheroit cependant pas que les Roulis n'augmentassent de grandeur, que les lames ne s'élevassent davantage sur le côté, & que le Vaisseau n'embarquât une très-grande quantité d'eau par-dessus son bord; tandis qu'il est nécessaire, au contraire, d'augmenter  $K$  pour remédier à ces inconvénients.

(456.) On voit, d'après cela, de quelle importance il est de bien approfondir la théorie pour proportionner cette quantité comme il convient. Puisque  $T^2 = \frac{S}{KPl}$ , on aura aussi  $t = \frac{S}{\zeta Pl}$ , en exprimant par  $\zeta$  la quantité correspondante à  $K$ ; quantité qu'il faudra déterminer pour le Vaisseau, afin que ses oscillations soient isochrones avec celles de la lame. On aura donc  $\frac{S}{Pl} = T^2 K = t^2 \zeta$ , & par conséquent  $\zeta = \frac{T^2 K}{t^2}$ . Donc le moment de la puissance qui agit sur le Vaisseau avec l'effort de la lame  $= \frac{T^2 KP \sin \Delta}{t^2}$ , tandis que celui que produit le Vaisseau seul est  $= KP \sin \Delta$ . Or, ces deux

moments

moments operent chacun en particulier, comme s'ils avoient à vaincre des moments d'inertie égaux : on aura donc le vrai moment résultant  $= \left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2} \right) KP \sin \Delta$  \*.

(457.) La quantité  $\left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2} \right) K$  sera donc celle qui aura réellement lieu dans le Roulis, au lieu de la quantité  $K$  qui auparavant étoit supposée y influer seule. Ainsi, en nommant  $\Theta$  le vrai temps dans lequel le Vaisseau achevera son Roulis, nous aurons  $\Theta = \sqrt{\frac{2t^2 S}{(T^2 + t^2) K P l}} = \sqrt{\frac{2t^2 x^2}{x^2 + t^2 K l}}$  \*\*.

(458.) Ce que nous venons de voir confirme déjà une partie de ce que nous avons avancé ci-dessus; car on voit non seulement que le temps  $\Theta$  prend une valeur moyenne entre  $T$  &  $t$ , mais encore que la variation de cette valeur, qui résulte de l'augmentation de  $S$ , ou de  $x$ , & de la diminution de  $K$ , est fort peu considérable. Supposant  $x = 15$ ,  $K = 9\frac{1}{2}$ ,  $t = 3$ , &  $l = 3\frac{1}{2}$ ; on aura  $T = \sqrt{\frac{x^2}{K l}} = 2''\frac{1}{4}$ , &  $\Theta = 2''\frac{6}{7}$ . Supposant ensuite  $x = 21$ , on aura  $\Theta = 3''\frac{1}{3}$ ; faisant ensuite  $K = 6$ , on aura  $\Theta = 3''\frac{18}{100}$ ; d'où l'on voit que la durée du Roulis n'est point de  $3''$ , ni de  $2''\frac{1}{4}$ , mais de  $2''\frac{6}{7}$ , qui est une durée moyenne. On voit en même temps qu'en augmentant  $x$  de 6 pieds,  $\Theta$  n'a augmenté que de  $\frac{2}{100}$  de seconde; ce qui répond à peu près à  $\frac{7\frac{1}{2}}{100}$  de seconde par pied : & qu'en diminuant  $K$  de 3 pieds, ou en la réduisant à ses deux tiers,  $\Theta$  a seulement augmenté de  $\frac{2}{100}$  de seconde. Toutes ces quantités sont, comme on le voit, très-peu considérables, & méritent très-peu d'attention, eu égard aux inconvénients dans lesquels on tombe en cherchant à les obtenir.

(459.) Ce qui se présente d'abord à l'esprit, est la grandeur du Roulis; car cette grandeur augmente à mesure que  $x$  augmente, & que  $K$  diminue. L'inclinaison du Vaisseau du côté sous le vent est la mesure, ou la juste grandeur du Roulis, considéré comme provenant de la plus ou moins grande efficacité, ou du moment de la lame. Prenons donc  $\delta$  pour exprimer cette inclinaison, nous aurons  $K P \sin \delta = \left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2} \right) K P \sin \Delta$ ; ce qui donne  $\sin \delta = \dots \left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2} \right) \sin \Delta = \left( \frac{x^2 + t^2 K l}{2t^2 K l} \right) \sin \Delta$ . On voit, par cette formule, qu'à mesure que  $x$  augmente, ou que  $K$  diminue, l'inclinaison  $\delta$  doit

\* C'est la moitié de la somme des deux.

\*\* Car  $T^2 = \frac{S}{K P l}$  : or  $S = x^2 P$ , (431.) ; donc  $T^2 = \frac{x^2}{K l}$ . Substituant ces valeurs de  $T^2$  & de  $S$  dans celle de  $\Theta$ , on aura l'expression que donne l'Auteur.

augmenter. Ainsi, en supposant, comme ci-devant,  $x=15$ ,  $K=9\frac{1}{2}$ ,  $t=3$ , &  $l=3\frac{1}{2}$ , on aura  $\sin \delta = \frac{874}{949} \sin \Delta$ ; & en faisant  $x=21$ ,  $\sin \delta = \frac{1258}{949} \sin \Delta$ ; c'est-à-dire que  $\delta$  est plus grand des deux cinquièmes qu'il n'étoit dans le premier cas; quantité qui, comme on le voit, est très-considérable. Pareillement, en faisant  $K=6$ , on a  $\sin \delta = \frac{712}{624} \sin \Delta$ ; c'est-à-dire que  $\delta$  est d'un cinquième plus grand qu'il n'étoit dans la première supposition. On voit que toutes ces quantités sont très-grandes, relativement au peu d'avantage qu'on peut gagner du côté du temps.

(460.) De même que, pour avoir la véritable expression du temps, nous avons substitué la quantité  $\left(\frac{T^2+t^2}{2t^2}\right) K$  à la place de  $K$  seul, nous devons faire la même substitution dans l'expression de la plus grande vitesse, qui (436.) est  $= \frac{32K^2P \sin \Delta}{G}$ , afin d'obtenir la véritable expression de cette vitesse; en conséquence, la plus grande vitesse sera  $= \left(\frac{T^2+t^2}{2t^2}\right)^2 \frac{32K^2P \sin \Delta}{G} = \left(\frac{x^2+t^2 Kl}{2t^2 l}\right)^2 \frac{32P \sin \Delta}{G}$ . On voit, par cette formule, que la plus grande vitesse dans le Roulis devient plus grande à mesure que  $x$  ou  $S$  devient plus grande; & pareillement qu'elle devient encore d'autant plus grande, à mesure que  $K$  augmente: de sorte qu'il convient de diminuer  $K$ , pour diminuer la vitesse du Roulis, mais toutefois sans augmenter  $x$  ou  $S$ .

(461.) Nous nous sommes, comme on le voit, beaucoup étendus sur la théorie du temps, de la grandeur & de la vitesse des balancements du Roulis; mais ce ne sont pas les points les plus intéressants pour les Marins. Le Roulis est une action préjudiciable, & ses grands inconvénients sont les actions, ou moments, excessifs que peuvent en souffrir toutes les parties du Vaisseau, & notamment la mâture, ce qui peut occasionner la perte des mâts, & même la perte entière du Vaisseau; ce sont aussi les grandes élévations des eaux sur le côté, lesquelles inondent le Vaisseau. Pourvu qu'on puisse remédier à ces inconvénients, il importe peu de quelle façon le reste se trouve; & si les Auteurs les plus célèbres ont seulement porté leur attention sur les moyens de diminuer le temps du Roulis, ce n'a été que parce qu'ils étoient persuadés que tous les autres avantages dépendoient de cette diminution. Les moments que souffrent les mâts sont (441.),  $\frac{S'K^2P \sin \Delta}{S}$ ; en substituant dans cette expression  $\left(\frac{T^2+t^2}{2t^2}\right) K$ , en place de  $K$  seul, elle deviendra  $\left(\frac{T^2+t^2}{2t^2 l}\right)^2 \frac{S'K^2P \sin \Delta}{S} = \left(\frac{T^2+t^2}{2t^2 l}\right)^2 \frac{S'K \sin \Delta}{l}$  \*. Cette expression

\* Car (431.),  $T^2 = \frac{x^2}{Kl}$ ; ce qui donne  $x^2 = T^2 Kl$ , & par conséquent  $S = x^2 P = T^2 KPl$ .



prend une valeur infinie, si  $T$  est infini, & elle la prend également, si  $T=0$ . Il y a donc une valeur de  $T$  telle que la mâture éprouvera la moindre action qu'il est possible, & cette valeur se détermine en égalant à zéro la différentielle de la quantité  $(\frac{T^2+t^2}{2tT})^2$ ; c'est-à-dire qu'on la tirera de l'équation  $dT - \frac{t^2 dT}{T^2} = 0$ , laquelle donne  $T=t$  pour le cas où les mâts éprouvent la moindre action. Ainsi, pour que les mâts aient à souffrir le moins qu'il est possible, le Vaisseau doit être isochrone à la lame; c'est-à-dire que les Roulis qu'il donneroit par lui-même doivent se faire dans le même temps que ceux que la lame produiroit, lesquels sont exprimés dans la Table de l'Art. 450. Toute autre valeur qu'on donneroit à  $T$ , moindre, ou plus grande, produiroit de plus grands moments dans la mâture. Si  $T$  est plus grand que  $t$ , la durée du Roulis sera plus grande; mais la plus grande vitesse augmentera en même temps, & c'est de cette vitesse que dépend principalement l'action que supportent les mâts; & si  $T$  est moindre que  $t$ , la vitesse & la grandeur du balancement diminuent, mais le temps augmente.

(462.) On voit, d'après ce que nous venons d'exposer, qu'il nous reste à trouver la valeur la plus avantageuse de  $S$ . Or, cette détermination est maintenant très-facile; car  $T$  devant être égal à  $t$ , & ayant  $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}}$ , nous aurons  $t = \sqrt{\frac{S}{KPl}}$ , ou  $S = t^2 KPl$ ,

&  $x = t K^{\frac{1}{2}} l^{\frac{1}{2}}$ ; c'est la valeur de  $S$ , ou de  $x$ , qui fera que les mâts travailleront le moins qu'il est possible. Mais la valeur de  $t$  est indéterminée, chaque lame produisant une valeur différente; par conséquent, pour obtenir cet avantage, il seroit nécessaire de faire varier la valeur de  $S$  ou de  $x$ , en les augmentant dans les grandes lames, & en les diminuant dans les petites, ce qu'il n'est pas possible d'exécuter dans la pratique de la mer.

(463.) Cependant, si l'on ne peut obtenir tout l'avantage qu'on se propose, on peut prendre un milieu entre ces valeurs, qui ne soit pas très-éloigné de procurer le plus grand avantage; car les petites lames ne produisant que peu, ou même point, de préjudice, on peut négliger d'y avoir égard, & porter uniquement son attention sur celles dont la hauteur & la vitesse commencent déjà à être dangereuses, en menaçant la mâture, & prendre un temps moyen, ou une valeur moyenne de  $t$  entre celles-ci & les plus grandes. Supposons que les premières soient les lames de 9 pieds de hauteur,

---

Substituant cette valeur de  $S$ , dans la formule, elle deviendra telle que l'Auteur l'indique.



& les dernières celles de 36 ou 40 pieds ; la valeur moyenne de  $x$  sera alors  $= 4''$ . D'après cela, on aura  $S = x^2 P = 16 KPl$  ; ce qui donne  $x = 22$ , en substituant, pour le Vaisseau de 60 canons,  $K = 9\frac{1}{2}$ , &  $l = 3\frac{1}{2}$ . Or cette valeur de  $x$  est impossible, à moins qu'on ne surcharge de poids la mâture, & sur-tout les vergues, ce qui l'exposeroit aux plus grands dangers, & auroit les suites les plus fâcheuses. Car le Vaisseau de 60 canons ayant seulement 42 pieds dans sa plus grande largeur, la moitié de cette largeur n'est que de 21 pieds ; ainsi il n'est pas possible de donner à  $x$  la valeur ci-dessus. Mais on doit toujours conclure de ceci que, dans ce Vaisseau, plus on pourra séparer les poids du centre de gravité, sans toutefois trop préjudicier aux parties qui doivent les supporter, plus le travail de la mâture sera diminué : ainsi, cet arrangement sera le plus approprié à la mâture.

(464.) On a déjà vu, lorsqu'on a pris la différentielle de l'expression  $\left(\frac{T^2 + l^2}{2l^2 T}\right)^2 \frac{S' K \sin \Delta}{l}$ , que nous avons regardé  $K$  comme constante, & que nous avons seulement fait varier la quantité  $T = \sqrt{\frac{S}{KPl}} = \sqrt{\frac{x^2}{Kl}}$  ; c'est-à-dire que la seule quantité  $S$  ou  $x$  a été considérée comme variable : & c'est d'après cette supposition qu'on a trouvé la valeur avantageuse qui correspond à ces quantités, en tant qu'il s'agit de rendre l'action de la mâture la moindre qu'il est possible. Pour trouver celle qu'on doit donner à  $K$ , pour concourir au même effet, il n'y a qu'à introduire dans l'expression la valeur de  $T = \sqrt{\frac{x^2}{Kl}}$ , & elle se réduit à  $(x^2 + l^2 Kl)^2 \frac{S' \sin \Delta}{4l^4 x^2 l^2}$  : d'où l'on voit que plus la valeur de  $K$  sera grande, plus l'effort que la mâture aura à supporter sera grand.

(465.) Ceci annonce que nous devrions donner à  $K$  la moindre valeur possible : mais l'élévation des eaux sur le côté du Vaisseau, les inondations & les dangers qui s'ensuivent, nous donnent une indication contraire. Le moment de la puissance qui agit sur le Vaisseau dans l'effort de la lame est (456.),  $= \frac{T^2 KP \sin \Delta}{l^2}$ , & ce seroit avec ce moment que le Vaisseau agiroit par lui-même, en supposant que le corps dudit Vaisseau varie dans la raison de  $K$  à  $\frac{T^2 K}{l^2}$ , & que  $\sin \Delta$  demeure constant. Mais, comme le corps du Vaisseau ne varie point, cette action de la lame dépendra de l'augmentation ou de la diminution de  $\sin \Delta$  ; de sorte qu'en supposant l'inclinaison  $= \theta$ , nous aurons  $\frac{T^2 KP \sin \Delta}{l^2} = KP \sin \theta$ , ou  $\sin \theta = \frac{T^2}{l^2} \sin \Delta$  ; c'est-à-dire que

les sinus des inclinaisons, ou les hauteurs de l'eau sur le côté du Vaisseau, seront comme les quarrés des temps dans lesquels s'accomplissent les balancements du Roulis : mais ce temps a été trouvé (457.),  $= \left( \frac{2 t^2 S}{(T^2 + t^2) K P l} \right)^{\frac{1}{2}}$ ; donc les hauteurs des eaux sur le côté du Vaisseau, seront comme  $\frac{t^2 S}{(T^2 + t^2) K P l} = \frac{t^2 T^2}{T^2 + t^2} = \frac{t^2 x^2}{x^2 + t^2 K l}$ ; d'où l'on voit que plus la valeur de  $K$  sera petite, plus l'élévation de l'eau sur le côté du Vaisseau sera grande. Si l'on suppose donc que  $\alpha$  représente cette hauteur, nous aurons  $\alpha = \frac{n t^2 T^2}{T^2 + t^2}$ ,  $n$  exprimant une constante. Mais, dans le cas où l'on suppose le Vaisseau arrêté, & sans aucun mouvement, on doit avoir  $\alpha = a$ , hauteur totale de la lame, &  $T = \infty$ ; donc, dans ce cas, nous aurons  $\alpha = a = n t^2$ ; & si l'on substitue dans cette équation la valeur de  $t^2$ , qui est  $= \frac{1}{64} c^2 (a+b) \left(1 + \frac{h}{b}\right)$ , on aura  $a = \frac{n c^2}{64} (a+b) \left(1 + \frac{h}{b}\right)^2$ ; d'où l'on tire  $n = \frac{64 a}{c^2 (a+b) \left(1 + \frac{h}{b}\right)^2}$ . Mais, comme l'objet de notre recherche n'est

pas d'avoir la hauteur de la lame au point où le Roulis est achevé, mais sur le côté du Vaisseau; & que dans ce cas, la quantité  $h = 0$ , on aura  $n = \frac{64 a}{c^2 (a+b)}$ ; & cette valeur de  $n$  étant substituée dans celle de  $\alpha$ , donnera  $\alpha = \frac{64 a t^2 T^2}{c^2 (a+b) (T^2 + t^2)}$ . Il faut observer que, dans cette formule,  $t$  ne doit plus exprimer le temps dans lequel le Vaisseau achève son Roulis, attendu qu'on a supposé  $h = 0$ , mais celui dans lequel la lame parcourt la moitié  $b$  de son amplitude: ainsi, il vaut mieux, pour éviter toute confusion & toute méprise, exprimer ce dernier temps par  $t'$ , & l'on aura  $\alpha = \frac{64 a t'^2 T^2}{c^2 (a+b) (T^2 + t'^2)} = \frac{64 a t'^2 x^2}{c^2 (a+b) (x^2 + t'^2 K l)}$ ; & en substituant la valeur de  $t'^2$ , qui (449.) est  $= \frac{1}{64} c^2 (a+b)$ , on aura  $\alpha = \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 (a+b)} = \frac{x^2 a}{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K l (a+b)}$ . Enfin, si nous supposons, pour les lames qui ont pris tout l'accroissement dont elles sont susceptibles à l'égard du vent qui les a produites,  $b = a \left(1 + \frac{1}{2} c\right)$  (449 & 452.), l'on aura, pour ces lames,  $\alpha = \dots \dots \dots$   
 $\frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 a (2 + \frac{1}{2} c)} = \frac{x^2 a}{x^2 + \frac{1}{64} c^2 K l a (2 + \frac{1}{2} c)}$ , ou, à peu près,  $\alpha = \frac{x^2 a}{x^2 + \frac{247}{192} K a}$ .

(466.) Les élévations de l'eau sur le côté du Vaisseau ne sont donc pas les plus grandes possibles, seulement lorsque la hauteur  $K$  du métacentre au-dessus du centre de gravité est la moindre qu'il est possible; mais ces élévations croissent aussi à proportion que  $x$ , ou les moments d'inertie.

tie  $S$  du Vaisseau deviennent plus grands : en un mot, ces élévations sont comme les quarrés des temps de la durée du Roulis. Ainsi, dans le Vaisseau de 60 canons, supposant  $x = 15$ ,  $K = 9\frac{1}{2}$ , & la hauteur  $a$  de la lame  $= 36$ , on trouvera  $a = \frac{15 \cdot 15 \cdot 36}{15 \cdot 15 + \frac{2 \cdot 47}{192} \cdot 9\frac{1}{2} \cdot 36} =$

12 pieds  $\frac{1}{2}$ ; & si l'on suppose  $x = 21$ , il en résultera  $a = 18\frac{1}{2}$ . De même, en supposant  $K = 6$ , on trouvera  $a = 16$ .

(467.) On doit ajouter à ces élévations la dénivellation, ou les hauteurs auxquelles la lame s'élèvera de plus, en vertu de la vitesse avec laquelle elle choquera le Vaisseau, laquelle hauteur est (Tome I, Art. 594.)  $= \frac{u^2}{64}$ ,  $u$  exprimant la vitesse de la lame, qui, comme nous l'avons dit (449) est fournie par l'équation  $u = \frac{8b}{(a+b)^{\frac{1}{2}}c}$ . Ainsi, cette hauteur sera  $\frac{u^2}{64} = \frac{b^2}{(a+b)^2c^2} = \frac{(1+\frac{1}{2}c)^2a}{(2+\frac{1}{2}c)^2c^2}$ , ou, à peu près,  $= \frac{1}{6}a$  : d'où l'on voit que la hauteur de la lame étant de 36 pieds, comme nous l'avons supposée ci-dessus, ce qu'on doit ajouter aux élévations précédentes, sera  $\frac{1}{6} \cdot 36$  pieds  $= 6$  pieds  $\frac{1}{2}$  : par conséquent ces élévations seront de  $19\frac{1}{2}$ ,  $25\frac{1}{2}$ , &  $22\frac{1}{2}$ . Mais il faut observer que ces élévations n'ont lieu que pour le cas seul où la lame choque le côté du Vaisseau dans une direction qui lui est exactement perpendiculaire ; & c'est pour cette raison qu'il est si dangereux qu'elle tombe ainsi perpendiculairement, & qu'il n'en est pas de même quand elle frappe un peu obliquement, comme lorsqu'on va à la bouline. Dans ce dernier cas,  $u^2$  est moindre dans la raison de 5 à 4 ; ainsi, la hauteur qu'on doit ajouter se réduira à 5 pieds  $\frac{1}{2}$  ; & en conséquence, les élévations ci-dessus deviendront  $17\frac{1}{2}$ ,  $23\frac{1}{2}$ , &  $21\frac{1}{2}$ . Mais cette correction n'est pas la seule, ni même la plus considérable qu'on doive appliquer à ces élévations. Le Vaisseau ne reçoit pas la lame comme le feroit un rocher ; il cède à son impulsion, en prenant même une partie de sa vitesse, & nous devons compter la vitesse  $u$  diminuée de toute cette partie qu'il reçoit. Cette quantité dont  $u$  est diminuée, peut être plus ou moins grande, suivant que l'est la résistance du côté ; mais, en supposant que  $u$  se réduise aux  $\frac{2}{3}$ , nous devons diminuer  $u^2$  dans la raison de 9 à 4 : ainsi, les 5 pieds  $\frac{1}{2}$  qu'on a trouvés ci-dessus, se réduiront à 2 pieds  $\frac{1}{2}$ , & les élévations à  $15\frac{1}{2}$ ,  $21\frac{1}{2}$ , & 19 pieds.

(468.) On voit déjà clairement, d'après ce que nous venons de dire, que le Vaisseau n'étant élevé dans son milieu que de 16 à 17 pieds, il n'y a que le premier cas, dans lequel nous avons supposé  $x = 15$ , &  $K = 9\frac{1}{2}$ , qui soit admissible ; dans les deux autres où l'on a fait  $x = 21$ , ou  $K = 6$ , l'eau passera par-dessus

le bord, & inondera le Vaisseau. Ainsi, il faut renoncer à l'avantage qui en résulteroit, ou à obtenir que la mâture éprouve la moindre action; ce qui demande que  $x = 22$ , (463.). Résumant donc tout ce que nous venons de dire, on verra que pour diminuer l'élévation des eaux, il faut que  $T$  soit le plus petit qu'il est possible, & tout au plus de 3 secondes; & que tout ce qu'on peut faire à l'avantage de la mâture, est de faire en sorte que  $T = t$ , &, dans les grandes lames,  $t$  parvient jusqu'à être de 5 secondes.

(469.) Dans les petits Bâtiments, il est nécessaire que  $T^2$  soit moindre à proportion, pour qu'ils ne se remplissent pas d'eau. Car la hauteur du bord de ces Bâtiments étant à peu près comme les dimensions linéaires de leurs carènes, il faut que la quantité  $\alpha =$

$$\frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 (a+b)} = \frac{T^2 a}{\frac{c^2}{64} (a+b)} \left( 1 - \frac{T^2}{\frac{c^2}{64} (a+b)} + \frac{T^4}{(\frac{c^2}{64})^2 (a+b)^2} - \&c. \right)$$

soit aussi proportionnelle à ces dimensions. Or, cette expression fait voir, qu'en faisant  $T^2$  dans la raison des dimensions linéaires, la valeur de  $\alpha$  croît dans une moindre raison que celle de ces dimensions; & que, par conséquent, elle est plus grande dans les petits Bâtiments, à proportion que dans les grands. Prenons, par exemple, une Frégate en tout semblable au Vaisseau de 60 canons, mais, dont les dimensions soient la moitié de celles du Vaisseau; nous aurons, pour cette Frégate (466.),  $\alpha = \dots\dots\dots$

$$\frac{T^2 a}{T^2 + \frac{247}{192} K a} = \frac{\frac{15}{2} \cdot \frac{15}{2} \cdot a}{\frac{15}{2} \cdot \frac{15}{2} + \frac{247}{192} \cdot \frac{9\frac{1}{2}}{2} \cdot a} = \frac{15 \cdot 15 \cdot a}{15 \cdot 15 + \frac{247}{192} \cdot 9\frac{1}{2} \cdot 2a}$$

$$\text{faut } a = 36, \alpha = \frac{25 \cdot 36}{25 + \frac{247}{192} \cdot 9\frac{1}{2} \cdot 8} = 7 \text{ pieds } \frac{67}{119}; \text{ ce qui fait}$$

1 pied  $\frac{37}{119}$  de plus que la moitié de 12 pieds  $\frac{1}{2}$ , qu'on a trouvés pour le Vaisseau de 60 canons (466.). De cette sorte, en ajoutant aux 7 pieds  $\frac{67}{119}$ , les 3 pieds qu'on a trouvés pour la dénivellation, la hauteur à laquelle l'eau s'élèvera sur le bord de la Frégate, sera de 10 pieds  $\frac{67}{119}$ . Mais l'élévation de son bord est seulement de 8 pieds ou 8 pieds  $\frac{1}{2}$ ; donc l'eau passera par-dessus, tandis que cet accident n'arrivera pas au Vaisseau construit proportionnellement. Il est donc nécessaire de diminuer la valeur de  $T^2$  dans la Frégate.

(470.) Si on vouloit que l'eau ne s'élèvât sur le bord de la Frégate que proportionnellement à ce qu'elle s'élève sur le bord du Vaisseau: alors, en nommant  $t$ , pour un instant, le temps dans lequel la Frégate achevera une oscillation, &  $\frac{n}{t}$ , le rapport entre

les dimensions linéaires du Vaisseau & celles de la Frégate, on auroit cette proportion  $\frac{T^2 a}{T^2 + \frac{c^2 (a+b)}{64}} + 3 : \frac{t^2 a}{t^2 + \frac{c^2 (a+b)}{64}} + 3 :: n : 1$ ;

ce qui donne la valeur de  $t^2 = \dots\dots\dots$

$$\frac{\frac{1}{16} c^2 (a+b) \left( \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{16} c^2 (a+b)} - 3(n-1) \right)}{na + 3(n-1) - \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{16} c^2 (a+b)}}. \text{Faisant maintenant } n=2,$$

parce qu'on suppose les dimensions linéaires du Vaisseau doubles de celles de la Frégate; & substituant les autres valeurs trouvées,

$$\text{on aura } t^2 = \frac{\frac{36 \cdot 11}{20} (12 \frac{1}{4} - 3)}{72 + 3 - 12 \frac{1}{4}} = 3, \text{ à fort peu près; au lieu que, selon la proportionnalité avec le Vaisseau, il devoit être } = 4 \frac{9}{16}. \text{ Substituant, en conséquence, } 3 = T^2, \text{ \& } a = 36, \text{ dans l'équation } a = \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 (a+b)}, \text{ on trouve } a = \frac{3 \cdot 36}{3 + \frac{11 \cdot 36}{20}} = 4 \frac{14}{19};$$

& en ajoutant à cette quantité les 3 pieds de dénivellation, on aura seulement 7 pieds  $\frac{14}{19}$  pour la hauteur totale à laquelle l'eau s'élèvera. Cette même valeur de  $T^2$  étant substituée dans  $T^2 = \frac{x^2}{Kl}$ , avec celle de  $x = \frac{15}{2}$ , & celle de  $l = 3 \frac{1}{4}$ , on aura  $3 = \frac{15 \cdot 15}{4 K \cdot 3 \frac{1}{4}}$ , d'où l'on tire  $K = \frac{15 \cdot 15}{12 \cdot 3 \frac{1}{4}} = 5$  pieds  $\frac{10}{13}$ ; c'est la valeur que doit avoir  $K$ , au lieu de  $4 \frac{9}{16}$ , pour que la lame de 36 pieds ne passe pas par-dessus la Frégate.

(471.) Nous avons trouvé (172.),  $K = 7 \frac{1}{2}$ ; pour la Frégate de 22 canons, avec 31 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur; & cette valeur substituée dans les équations, donne l'élévation de l'eau sur le bord de la Frégate de 14 pieds, avec la lame de 36 pieds de hauteur, tandis que cette Frégate n'a que 11 pieds de bord. Mais si l'eau doit surmonter de 3 pieds le bord de cette Frégate, dont les extrémités de poupe & de proue sont fort renflées, & fort pleines; que ne doit-il pas arriver aux Frégates que construisent quelques Ingénieurs modernes, d'après les préceptes des Géomètres qui ont écrit sur cette matière, mais sans avoir égard à toutes ces circonstances? Le bord de ces Frégates a seulement 9 pieds  $\frac{1}{2}$  de hauteur; elles ont, en outre, les extrémités très-fines & très-taillées; & par conséquent  $K$  doit avoir une moindre valeur. Il doit donc passer 5 pieds, ou plus, d'eau par-dessus ces Frégates, lorsque la lame est telle qu'on vient de la supposer: & par conséquent, dans de semblables circonstances, il est impossible que



que ces Bâtimens puissent se maintenir contre la mer ; ils doivent se dérober à sa fureur en arrivant , afin qu'en diminuant la vitesse avec laquelle elle les choque , les trois pieds de la dénivellation se trouvent détruits pour la plus grande partie. Mais , outre que cette diminution ne seroit pas suffisante , cet expédient n'est pas toujours praticable , on ne peut pas arriver dans tous les cas. Étant engagé sur une côte dont on est obligé de s'élever , on est forcé de chercher à se maintenir contre la grande impétuosité des lames ; & dans un cas semblable , des Bâtimens construits d'après ces principes , sont exposés aux plus grands dangers. Lorsqu'on veut diminuer la hauteur des eaux , il est nécessaire d'augmenter la valeur de  $K$  , comme nous l'avons vu , sans quoi les Navires seront toujours exposés aux inconvénients dont on vient de parler (a) ; c'est cependant tout le contraire de ce que pratiquent ces Constructeurs.

(472.) Outre ce que nous avons dit , il nous reste encore à considérer le troisième Roulis que donne le Vaisseau , lequel mérite bien d'être remarqué. Si celui-ci ne s'effectuait qu'en vertu du second , ou s'il étoit le résultat de la chute du Vaisseau du côté du vent , il devroit être moindre ; mais il peut s'y joindre l'action d'une nouvelle lame , & cette lame peut par hasard communiquer son effet , à l'instant même où le Vaisseau commence à faire effort pour se relever , en vertu de sa stabilité. Dans ce cas , deux puissances presque égales se réunissent , & par conséquent la rapidité du Roulis , sa grandeur , & les moments qu'éprouvent le corps du Vaisseau & la mâture , seront presque doubles. Il est vrai qu'en prenant les choses dans leur état ordinaire , on ne verra que rarement cette circonstance avoir lieu ; mais comme elle n'est pas impossible , il est nécessaire , lorsqu'elle arrive , que le Vaisseau se trouve disposé de la manière la plus avantageuse , pour qu'il puisse résister sans avaries à une action aussi violente & aussi subite.

(473.) Le Tangage , comme nous l'avons déjà dit , ne diffère en rien du Roulis. Dans le Tangage , on a  $K = 117 \frac{1}{2}$  , (159.) ,

(a) S'il étoit certain , comme le dit M. Bouguer (*Traité du Navire* , page 332.) , que la Frégate le *Triton* fit les balancements de ses Roulis en  $4'' \frac{1}{2}$  , on auroit  $a = \frac{20a}{20 + \frac{11}{10}a}$  :

& en substituant  $a = 36$  , on auroit  $a = \frac{5 \cdot 36}{5 + \frac{11}{10} \cdot 36}$  , ou à peu près ,  $a = 18$ . Ajoutant à cette quantité

les 3 pieds de la dénivellation , on auroit en tout 21 pieds pour la hauteur à laquelle l'eau s'élèveroit sur le côté du *Triton* ; tandis que le bord de cette Frégate n'avoit que 8 à 9 pieds de hauteur. Il passeroit donc 12 pieds d'eau par-dessus : or , c'est ce qui réellement n'a pu arriver , parce qu'il eût été impossible que ce Bâtiment naviguât. Une lame seulement de 12 pieds de hauteur élèveroit l'eau de 10 pieds  $\frac{1}{2}$  sur son bord ; & avec l'abaissement qu'elle avoit , l'eau auroit passé par-dessus.

$G = 7851843.m.(240.)$ , & la valeur de  $x$ , ou de la distance de l'axe de rotation au point où l'on conçoit comme réunies toutes les parties du corps du Vaisseau & de sa charge, peut être supposée  $= 50$ . D'après cela, l'expression du temps dans lequel le Vaisseau exécutera par lui-même le balancement du Tangage, sera  $T = \dots$

$$\left( \frac{50.50}{117\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} + \frac{(7851843)^2}{64(117\frac{1}{2})^2.3\frac{1}{2}.(68650)^2} + \left( \left( \frac{50.50}{117\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} + \frac{(7851843)^2}{64(117\frac{1}{2})^2.3\frac{1}{2}.(68650)^2} \right)^2 - \left( \frac{50.50}{117\frac{1}{2}.3\frac{1}{2}} \right)^2 \right)^{\frac{1}{2}} \right)^{\frac{1}{2}}$$

laquelle se réduit, à peu près, à  $T = 2 \frac{56}{100} + \frac{20}{100}$ , la fraction  $\frac{20}{100}$  résultant de la valeur de  $G$ : d'où l'on voit le peu d'effet que produit

cette résistance, qui est cependant énorme, relativement à la valeur si fort augmentée de  $K = 117\frac{1}{2}$ . Ainsi, l'on doit inférer de là que l'effet résultant de l'action des voiles, est encore beaucoup moindre, & qu'il est effectivement négligeable.

(474.) Il paroît que nous devrions conclure de là que l'effet du Tangage ne peut être différent de celui du Roulis dans le Vaisseau de 60 canons, puisque le temps qu'on trouve pour la durée de ce balancement, est presque le même; mais nous avons ici une cause de plus à considérer, qui est la vitesse du Vaisseau laquelle le fait aller au-devant de la lame, & il la choque avec la vitesse relative, qui est la somme des vitesses du Vaisseau & de la lame. La vitesse de la lame est (449.),  $= \frac{8b}{(a+b)^{\frac{1}{2}}c}$ ; & si nous substituons  $b = a(1 + \frac{1}{2}c)$ , comme nous l'avons fait (449.), elle sera  $= \frac{8a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)}{c(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}$ ; ainsi, la

vitesse avec laquelle la proue choque la lame  $= \frac{8a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)\cos\epsilon}{c(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}} + u$ , en exprimant par  $u$  la vitesse directe du Vaisseau, & par  $\epsilon$ , l'angle sous lequel la direction de la lame coupe celle du Vaisseau. Cette quantité sera donc à  $1^{\circ}$  comme  $b = a(1 + \frac{1}{2}c)$  est à  $t' = \frac{ac(1 + \frac{1}{2}c)(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}{8a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)\cos\epsilon + cu(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}$ ; c'est l'expression du temps dans lequel la moitié de la lame passera sous la proue du Vaisseau.

(475.) Pour trouver la valeur de  $t$ , ou du temps dans lequel le Vaisseau devrait achever son balancement de Tangage par l'action seule de la lame, il n'y a qu'à ajouter au précédent le temps dans lequel la même lame parcourra la longueur  $h$ . Or ce temps est  $=$

$$\frac{hc(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}{8a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)\cos\epsilon + cu(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}; \text{ nous aurons donc } t = \frac{c(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}(a + \frac{1}{2}ac + h)}{8a^{\frac{1}{2}}(1 + \frac{1}{2}c)\cos\epsilon + cu(2 + \frac{1}{2}c)^{\frac{1}{2}}}.$$

Si, pour le Vaisseau de 60 canons, nous faisons  $h = 17$ ,  $a = 9$ ,  $u = 10$ , &  $\cos\epsilon = \frac{1}{2}$ , il en résultera  $t = 1'' \frac{59}{100}$ .

(476.) Le temps dans lequel le Vaisseau achèvera son balance-

ment de Tangage, sera donc (457.),  $\Theta = \left( \frac{2t^2x^2}{x^2 + t^2 Kl} \right)^{\frac{1}{2}}$ , & en substituant (473),  $x = 50$ ,  $K = 117\frac{1}{2}$ , &  $l = 3\frac{1}{2}$ , on aura  $\Theta = \left( \frac{10000 t^2}{5000 + 764 t^2} \right)^{\frac{1}{2}}$ . On voit, de-là, que plus la valeur de  $t$  sera petite, plus le temps dans lequel le Vaisseau achevera son Tangage sera petit : mais la valeur de  $t$  est d'autant plus petite, que la vitesse  $u$  du Vaisseau est plus grande ; donc plus cette vitesse sera grande, plus le temps dans lequel il achevera son Tangage sera petit. Si nous substituons la valeur de  $t = 1'' \frac{32}{100}$ , comme on l'a trouvée (475.), d'après la supposition de  $a = 9$ ,  $u = 10$ , &  $\cos t = \frac{1}{2}$ , il viendra  $\Theta = 1'' \frac{32}{100}$  : de sorte que le Vaisseau achevera son Tangage de  $\frac{32}{100}$  plus promptement qu'il ne le feroit par lui seul, n'étant soumis à l'action d'aucune puissance étrangère.

(477.) La grandeur  $\Delta$  du Tangage est telle que (459.),  $\sin \Delta = \left( \frac{x^2 + t^2 Kl}{2t^2 Kl} \right) \sin \Delta = \left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2} \right) \sin \Delta$  : d'où l'on voit que cette quantité augmente avec excès, seulement par la raison que  $T$  seroit beaucoup plus grand que  $t$ . Si nous substituons, comme ci-dessus,  $x = 50$ ,  $K = 117\frac{1}{2}$ , &  $t = 1'' \frac{32}{100}$ , il en résultera  $\sin \Delta = 1 \frac{32}{100} \sin \Delta$  : de sorte que la grandeur de ce Tangage sera à celle du Tangage que donneroit le Vaisseau, dans la supposition de  $T = t$ , comme  $1 \frac{32}{100}$  est à l'unité, ou comme 46 est à 25.

(478.) La plus grande vitesse du Tangage est (460.),  $= \dots \left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2} \right)^{\frac{1}{2}} \frac{32 K^{\frac{1}{2}} P \sin \Delta}{C}$  : donc cette vitesse sera à celle qui auroit lieu dans la supposition de  $T = t$ , comme  $(T^2 + t^2)^{\frac{1}{2}}$  est à  $(2t^2)^{\frac{1}{2}}$  : ou en faisant, comme ci-dessus,  $t = 1'' \frac{32}{100}$ , comme 33 est à 16 ; rapport qui est excessivement grand.

(479.) L'action que souffrent les mâts est (461.),  $= \dots \left( \frac{T^2 + t^2}{2t^2 T} \right)^{\frac{1}{2}} \frac{S K \sin \Delta}{l}$  : & la moindre action a lieu lorsqu'on a  $T = t$ . Ceci prouve la nécessité de réduire la valeur de  $T$  qu'on a trouvée (462.) par l'équation  $S = t^2 K P l$ , ou  $x^2 = t^2 K l$ . Faisant, dans cette équation,  $K = 117\frac{1}{2}$ , &  $l = 3\frac{1}{2}$ , on aura  $x^2 = 381\frac{7}{8} t^2$ , ou  $x = 19 \frac{31}{100} t$  : de sorte que si nous substituons  $t = 1'' \frac{32}{100}$ , on aura, pour le cas de  $a = 9$ , & de  $u = 10$ ,  $x = 31$  pieds  $\frac{7}{100}$ . Ainsi, pour que le Vaisseau Tangue avec la plus grande douceur, & que la mâture soit le moins fatiguée qu'il est possible, il est nécessaire de réduire la valeur de  $x$  à moins de ses deux tiers, ou celle de  $S$  à la moitié : ce qui est tout le contraire de ce que nous avons trouvé pour le Roulis, parce que pour ce dernier, nous avons trouvé (461.),  $T < t$ , & que dans le cas présent,

nous avons, au contraire,  $T > t$ . Donc, pour regle générale, on doit tâcher de soulager les extrémités des Vaisseaux, en observant de les charger le moins qu'on pourra, & de rapprocher les fardeaux vers le milieu autant qu'il est possible. En supposant une autre lame & une autre vitesse, nous trouverions une valeur différente pour  $t$ ; mais on a pris un cas parmi ceux où l'on est un peu exposé, parce que ce sont en effet ceux que nous devons examiner avec une attention particulière. Dans les cas où la mer est belle, les balancements sont fort doux, & l'on ne court point de risques.

(480.) L'action que supporte la mâture est aussi (464.),  $= \left( \frac{x^2 + t^2 Kl}{x} \right)^2 \cdot \frac{S \sin \Delta}{4 t^4 l^2}$ . Et comme dans les Vaisseaux semblables, & qui diffèrent seulement par leur longueur, on a  $x$  dans le rapport de  $c$ , en exprimant la longueur par  $c$ ; &  $K$  est dans le rapport de  $\frac{c^2}{p}$ ,  $p$  exprimant la profondeur de la carene; il s'ensuit que l'action que

souffrent les mâts sera, pour ces Vaisseaux, comme  $\left( \frac{c^2 + t^2 \cdot \frac{c^2}{p}}{c} \right)^2$ , ou comme les quarrés des longueurs; c'est par cette raison qu'il convient de ne pas allonger beaucoup les Vaisseaux, ainsi que le pratiquent beaucoup de Constructeurs, sans autre objet que celui d'augmenter un peu leur marche.

(481.) Pour le plus souvent, on ne pourra pas réduire  $x$  ou  $S$  autant qu'il seroit nécessaire; par conséquent, d'après ce qu'on a dit (464.), il seroit bon de diminuer  $K$ , pour diminuer également l'action que souffre la mâture, si ce n'étoient les hauteurs excessives auxquelles les eaux s'élèvent à la proue; élévations qui sont encore plus grandes que celles qui ont lieu sur le côté, à cause de la vitesse  $u$ . La valeur de ces hauteurs est (465.),  $\alpha = \frac{x^2 a}{x^2 + \frac{247}{193} K a} = \frac{T^2 a}{T^2 + \frac{1}{64} c^2 a (2 + \frac{1}{2} c)}$ ; & on y ajoutera la hauteur de la dénivellation, laquelle (467.), est  $= \left( \frac{a^{\frac{1}{2}} (1 + \frac{1}{2} c) \cos i}{c (2 + \frac{1}{2} c)^{\frac{1}{2}}} + \frac{1}{2} u \right)^2$ , à cause que la vitesse avec laquelle la lame choque la proue (474.), est  $= \frac{8 a^{\frac{1}{2}} (1 + \frac{1}{2} c) \cos i}{c (2 + \frac{1}{2} c)^{\frac{1}{2}}} + u$ .

(482.) Ces formules font voir que plus la valeur de  $K$  sera petite, plus les élévations des eaux à la proue seront grandes: & la même chose arrivera, plus  $u$  ou la vitesse du Navire sera grande. Pour le Vaisseau de 60 canons, on aura  $\alpha = \frac{762 a}{762 + 55 a}$ , & la dé-

nivellation  $= (\frac{a}{100} \cos \epsilon + \frac{1}{2} u)^2$ ; mais cette dernière expression varie suivant les cas, ou suivant les valeurs de  $u$  & de  $\epsilon$ . Si nous supposons, comme dans l'Art. 476,  $a = 9$ ,  $\cos \epsilon = \frac{1}{2}$ , &  $u = 10$ , ce qui revient au cas de naviguer à la bouline, la dénivellation sera  $= 3 \frac{19}{100}$ , &  $a = 5 \frac{6}{100}$ ; ainsi, la somme de ces deux quantités est  $= 9$  pieds  $\frac{25}{100}$ ; c'est la hauteur à laquelle l'eau montera à la proue. Si la lame choquoit le Vaisseau en repos, ou fixé, comme quand il est à l'ancre, on auroit  $u = 0$ , &  $\cos \epsilon = 1$ : la dénivellation se réduiroit à  $\frac{1}{2} a$ ; par conséquent si l'on fait  $a = 36$ , la dénivellation sera de 6 pieds  $\frac{1}{2}$ , qui, ajoutés à  $a = 10$ , il en résultera 16 pieds  $\frac{1}{2}$  pour l'élévation des eaux à la proue.

(483.) Cette détermination suffit pour faire connoître que dans ce dernier cas où les lames sont fort élevées & le vent fort, le Vaisseau naviguant à la bouline ne doit, ni ne peut porter beaucoup de voiles, comme l'a prétendu un Géomètre célèbre (a). Car supposons que  $a$  étant  $= 36$ , &  $\cos \epsilon = \frac{1}{2}$ , il soit possible de faire  $u = 15$ : dans ce cas, on auroit, comme auparavant,  $a = 10$ , & la dénivellation  $= (\frac{1}{2} \sqrt{3} + \frac{u}{2})^2$ , ou, à peu près,  $= 10 \frac{7}{8}$ ; donc l'élévation des eaux à la proue  $= 20 \frac{7}{8}$ ; c'est trois pieds de plus que toute l'élévation du Vaisseau. Aussi les Marins ont-ils senti, d'après l'expérience, la nécessité de diminuer de voiles dans ces occasions; en effet,  $u$  diminue alors, & avec elle la dénivellation des eaux.

(484.) Lorsque les lames choquent le Vaisseau par la poupe,  $u$  est négative, & la dénivellation beaucoup moins grande: de sorte que, dans le cas où l'on court vent arrière, ce qui donne  $\cos \epsilon = 1$ , si l'on suppose  $a = 36$ , &  $u = 15$ , la dénivellation sera  $= (\frac{1}{2} \sqrt{3} - \frac{u}{2})^2$ , ou à peu près  $= \frac{9}{16}$  pieds. Ajoutant cette quantité à  $a = 10$ , l'élévation des eaux sera seulement  $= 10$  pieds  $\frac{9}{16}$ ; & si l'on déployoit davantage de voiles, afin d'augmenter la vitesse  $u$ , comme jusqu'à la rendre  $= 20$  pieds, la dénivellation seroit  $= (\frac{1}{2} \sqrt{3} - \frac{u}{2})^2$ , ou à peu près  $= \frac{1}{4}$ , ce qui donne l'élévation des eaux  $= 10$  pieds  $\frac{1}{4}$ , quantité qui est seulement de  $\frac{3}{4}$  moins grande qu'auparavant: d'où l'on voit l'inutilité de cette dernière augmentation de voiles, & que la vitesse de 15 pieds par seconde est bien suffisante pour éviter, presque au dernier degré, les inconvénients qui pourroient résulter du choc des grands coups de mer contre la poupe du Vaisseau.

(485.) La substitution que nous avons faite de  $K = 117 \frac{1}{2}$ ,

(a) M. Bouguer. De la Mûture des Vaisseaux, Section 2, Conclusion, page 118.



PLANC. IX.

Fig. 51.

n'est exacte, d'après ce qu'on a dit (446.), que dans le cas où les deux parties de poupe & de proue, de part & d'autre du centre de gravité, sont semblables, & que le point *I* tombe sur *B*; dans tous les autres, la quantité *K* dépend du rapport entre les volumes *AFI* & *CHD*. Plus le volume *AFI* est grand à l'égard du volume *CHD*, plus la valeur de *K* sera grande pour ce qui concerne les mouvements de la proue, & réciproquement. De là naît la nécessité d'équilibrer ces deux parties; mais si on y fait attention, on verra qu'elles ne doivent pas être égales; car *u* étant négatif lorsque les lames choquent le Vaisseau par la poupe, & par cette raison, l'élévation des eaux diminuant dans cette partie; on voit évidemment la nécessité de compenser cette différence en élargissant davantage la partie de la proue.

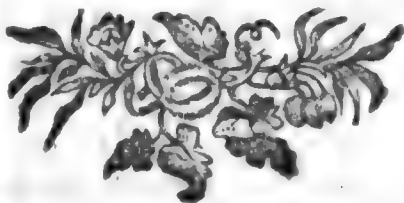
(486.) Puisqu'en donnant plus de grosseur aux extrémités du Vaisseau, on obtient, comme nous l'avons dit, une plus grande valeur de *K*, & par conséquent une moindre élévation des eaux dans les Tangages; on voit clairement combien il est à propos de ne pas rendre ces extrémités trop fines ou trop taillées, c'est-à-dire, de ne point donner trop de façons à l'avant & à l'arrière; &, au contraire, combien il est nécessaire de les renfler, sur-tout dans la partie qui est hors de l'eau. Car cela ne produit aucun désavantage pour la marche, & la quantité *K* acquiert une plus grande valeur, ce qui contribue principalement à élever le Vaisseau sur les eaux.

(487.) Tout ce que nous venons de dire est bien suffisant pour faire cesser les efforts des Géomètres, pour introduire, dans la Marine, la *Proue de moindre résistance*, à laquelle ils ont toujours attribué la qualité de donner au Vaisseau la plus grande vitesse possible. Car malgré l'étendue de leurs recherches, & la généralité de leurs intentions, on voit clairement que cette proue ne peut, tout au plus, être employée que dans des Embarcations destinées à naviguer sur des rivières, ou sur des mers tranquilles, & non sur celles où les lames peuvent produire les effets que nous avons vus. De telles proues seroient toujours sous l'eau, & non-seulement les Bâtimens seroient en grand danger de périr, mais encore, par l'augmentation des résistances que cette submersion continuelle occasionneroit, ils perdroient le prétendu avantage d'une plus grande vitesse, comme on l'a déjà dit, & comme on peut le voir, *Article 359*. De tout cela il faut conclure que, dans des mers tranquilles les Vaisseaux longs & à proues aiguës ont l'avantage de la marche; mais que dans les mers agitées, où les

lames sont grosses & violentes, les Vaisseaux courts, & dont la proue est plus renflée, doivent avoir tout l'avantage, tant pour la sûreté que pour la marche. On pourroit aussi admettre, par cette raison, que la plus grande largeur du Vaisseau, ou le maître couple, devroit être un peu plus vers la proue que le milieu du Vaisseau; mais en méditant bien ce qu'on a déjà dit sur ce sujet, on verra que cette disposition n'est pas absolument nécessaire, comme quelques-uns l'ont cru, & le croient encore sans aucun fondement.

(488.) Ce qui est nécessaire d'avoir présent à l'esprit, c'est que, quoique nous ayons trouvé la résistance  $G$  des côtés fort peu considérable dans les mouvements de Tangage du Vaisseau de 60 canons, qui nous a servi d'exemple, cette résistance peut cependant augmenter beaucoup dans des Vaisseaux d'une construction différente. Cela arrive particulièrement lorsque les couples des extrémités, ou de la poupe & de la proue, étant extrêmement taillés & étroits au-dessous de la superficie de l'eau, & jusques vers le voisinage de la flottaison, comme sont les couples 30 & 33, ils s'élargissent beaucoup, & tout à coup, par un arc & un point d'inflexion. Lorsque les rondeurs ou les parties renflées viennent à sortir de l'eau, lors de leur rentrée, c'est-à-dire, lors de leur chute, la quantité  $G$  augmente considérablement, & subitement, & par conséquent il arrive la même chose à la valeur de  $\frac{S' du}{S}$ , qui est proportionnelle à l'action que souffre la mâture. Il est donc nécessaire que les Constructeurs évitent, le plus qu'il est possible, de tomber dans ce défaut, qui peut être très-préjudiciable en certaines circonstances.

PLANC. VII.



---

# LIVRE CINQUIEME.

*MAXIMES ET REGLES DE PRATIQUE,  
qui résultent de la théorie exposée dans les Livres  
précédents.*

---

## CHAPITRE I.

*De la force des Vaisseaux , de l'épaisseur des bois qui  
entrent dans leur construction , & du rapport entre leurs  
longueurs & leurs largeurs.*

(489.) **A**PRÈS avoir exposé dans les Livres précédents la théorie de toutes les actions, ou mouvements, que les Vaisseaux présentent à l'observation; & l'avoir développée avec toute la clarté dont ces matieres sont susceptibles : après avoir aussi examiné les effets qui résultent des principes & des regles qu'on auroit pu suivre dans leur construction, ou dans leur disposition; maintenant, pour rendre notre travail d'une utilité plus générale, il nous paroît très-convenable de mettre le plus essentiel de notre théorie à la portée des Constructeurs & des Marins qui ne seroient pas assez versés dans le calcul pour nous suivre dans la route difficile & remplie d'écueils où nous avons marché, & dans laquelle le calcul seul pouvoit nous servir de guide. Nous allons donc mettre sous leurs yeux les Regles & les maximes qui en dérivent & en sont le fruit. Ce nouveau travail ne peut sans doute manquer d'être très-utile; mais cependant la connoissance parfaite de la théorie & des principes que nous avons exposés, sera ce qui produira toujours le plus d'utilité.

(490.) Nous ne nous arrêterons pas à répéter ce que nous avons dit des premieres notions qu'on doit se former pour la connoissance des Vaisseaux, ou autres Bâtimens, ni des propriétés qu'ils doivent nécessairement avoir. Nous ne dirons rien non plus de la variété infinie qu'il y a, & qu'il peut y avoir dans ces propriétés; des méthodes suivant lesquelles on a autrefois construit les Vaisseaux, de celles qu'on y emploie maintenant, & de celles qu'on peut y employer

ployer pour les construire géométriquement. Nous en userons de même à l'égard des différentes observations & des remarques que la pratique & l'expérience ont suggérées : car tous ces objets ont été traités fort au long dans le *Livre premier*, sans employer le moindre calcul ; & même le calcul dont on a fait usage dans le *Chapitre premier* du *Livre second*, est si court & si simple, qu'il peut être compris sans le moindre embarras. Le Lecteur doit donc y avoir recours, attendu que le sujet de ce *Chapitre* est de la plus grande importance, c'est un des principaux fondemens de l'art de construire les Vaisseaux.

(491.) Nous nous dispenserons pareillement de revenir sur les inconvénients sans nombre, & sur les fâcheuses conséquences qui résultent de ne pas unir solidement les pieces qui composent le Vaisseau, ou qui proviennent du jeu que les pieces peuvent prendre entre elles par la suite du temps. Ce point a été traité d'une manière fort étendue dans le *Chapitre IX* du *Livre II* ; ainsi, on peut revoir ce *Chapitre*, notamment depuis l'*Art. 225* : & après avoir bien entendu tout ce qui y est exposé, & s'être bien convaincu que l'union la plus parfaite de tout le corps du Vaisseau est un des plus grands avantages, la première maxime qui se présente est, *que le Vaisseau doit se construire avec le moins de bois & de fer qu'il est possible.*

Cette maxime est fondée sur ce que le Vaisseau devant s'enfoncer dans le fluide à proportion de son poids, comme nous l'avons démontré en détail dans le *Livre II*, *Chap. I*, où nous avons donné des exemples, & exposé tout ce qui est essentiel à cet objet ; & la résistance du fluide augmentant à mesure qu'il s'enfonce plus profondément, ainsi qu'on l'a fait voir dans le *Chapitre V* du même *Livre*, il s'ensuit, d'après le *Chapitre I* du *Livre IV*, *Art. 347*, que le Vaisseau en sera moins bon voilier ; propriété qu'on doit toujours chercher à lui donner, à moins que les raisons les plus puissantes ne s'y opposent. D'un autre côté, on doit tenir comme une maxime essentielle, *qu'il faut faire entrer dans la construction du Vaisseau tout le bois & tout le fer nécessaires pour le rendre solide, & pour qu'il se maintienne dans cet état, malgré les coups de mer, les secousses, & toutes les agitations violentes auxquelles il peut être exposé.* Il résulte de ces deux principes, qu'il ne doit pas entrer dans la construction du Vaisseau une plus grande quantité de ces matériaux qu'il n'est nécessaire pour qu'il soit solide : tous ceux qu'on y ajouterait de plus, faute d'avoir les connoissances nécessaires, ne pourroient être que d'un très-grand préjudice, principalement si cette addition se faisoit dans les hauts au-dessus du centre de gravité. Car, dans ce cas, il en

résulteroit, non-seulement qu'il auroit le défaut d'être moins bon voilier, mais aussi qu'il perdrait une partie de sa qualité de porter la voile. Ajoutons, en général, que ce surcroît de pesanteur auroit encore l'inconvénient de diminuer la hauteur des batteries, & les qualités précieuses qui font que le Navire se comporte bien, & qui sont essentielles à la perfection du manège.

(492.) Pour atteindre la perfection dans ce point, il est nécessaire de déterminer la force absolue du bois, & de la comparer avec les efforts qu'il doit soutenir. Le premier point a été calculé dans le *Liv. II, Chap. IX, Art. 248 & 249*; & même la comparaison qui constitue le second, a été faite dans les mêmes *Articles*, lorsqu'il s'est agi de trouver le poids que peut supporter un des côtés du Vaisseau. Mais il faut observer que le calcul a seulement été appliqué au cas où ce seroient les simples moments qui agiroient, ou que les poids ou forces n'agiroient que dans le cas où le corps du Navire est en repos; cas fort différent de celui où le Navire éprouve des agitations violentes, qui le forcent de donner des balancements de roulis très-rapides, lesquels font naître des moments d'inertie qui agissent avec une force excessive. Si on considère bien ces moments, on verra que leur action sur les bois qui doivent les supporter, ne diffère en rien de la force de percussion, que nous avons trouvée (*Tome I, Liv. I, Prop. XLII, & ses Corol. & Scol., Art. 309, & suiv.*) être des centaines & des milliers de fois plus grande que celle de la gravité, selon la vitesse du mouvement, & selon la matière qui doit recevoir le coup.

(493.) Il est donc clair que nous ne pouvons déterminer absolument ces efforts; & par conséquent, les forces que doivent avoir les pièces de bois. Mais si nous nous voyons frustrés d'une détermination absolue, nous pouvons en obtenir une relative, laquelle, au moyen des expériences, nous fournira la détermination absolue dont nous avons besoin. La résistance ou la force des pièces de bois semblables dans leurs épaisseurs, c'est-à-dire, dans les dimensions de leur équarrissage, est (*Tome I, Art. 211, 212, & Note.*), en raison directe des cubes de leurs dimensions linéaires, & en raison inverse des moments qui s'exercent sur elles, qui, dans ce cas, sont les moments d'inertie. Si les épaisseurs des pièces de bois qui entrent dans la construction de différents Vaisseaux, étoient donc comme les dimensions de ces Vaisseaux, ainsi que le pratiquent à peu près les Constructeurs, les moments d'inertie, dont les pièces de bois supporteroient l'action,



seroient comme les cinquiemes puissances des dimensions linéaires ; & par conséquent, les résistances des bois seroient en raison inverse des quarrés des mêmes dimensions linéaires. Ainti, pour que les Vaisseaux fussent également forts, il seroit nécessaire que le nombre des couples dont on les compose, fût comme les quarrés de leurs dimensions : mais ce nombre n'est à peu près que comme les racines cubiques des quarrés de ces dimensions ; donc la force des Vaisseaux est en raison inverse des racines cubiques des quatriemes puissances de leurs dimensions linéaires ; c'est-à-dire, que les Vaisseaux seront d'autant plus foibles, que les racines cubiques des quatriemes puissances de leurs largeurs seront plus grandes ; ou que les produits de leurs largeurs, par les racines cubiques des mêmes largeurs, seront plus grands. Le Vaisseau de 70 canons, & la Frégate de 22, ont, par exemple, leurs largeurs dans la raison de 3 à 2 ; leurs forces sont, par conséquent, à peu près, dans le rapport de 5 à 8. Ceci même a été démontré dans l'Article 113, où nous avons dit qu'il résultoit, de ce principe, que les Frégates étoient excessivement fortes, & les Vaisseaux très-foibles : & il n'est que trop certain que l'expérience nous a toujours fourni des preuves de cette vérité. On voit tous les jours les Vaisseaux délabrés, défunis, & rompus par la violence des tempêtes ; tandis que les Frégates se maintiennent fermes & solides. Les Vaisseaux ont continuellement besoin d'être carenés ; opération qui est très-coûteuse, & les Frégates se maintiennent avec très-peu de réparations.

(494.) L'erreur qu'on commet ne se borne cependant pas à ce seul objet. Les Constructeurs, plus conduits par les apparences que par la Géométrie, ont cru que l'augmentation du corps d'un Vaisseau le rendoit plus fort, & cela par la raison seule qu'il étoit plus grand ; & en conséquence de ce préjugé, ils l'ont tellement surchargé d'artillerie, que si celle que porte un Vaisseau de 70 canons, avec les ustenciles qui sont nécessaires pour son service, est de 5250 quintaux, une Frégate de 22 n'en porte que 924 quintaux ; tandis qu'elle devroit en porter 1550, pour que la proportion fût gardée : ou, en prenant l'inverse, le poids de l'artillerie de la Frégate étant de 924 quintaux, il ne correspondroit que 3118 quintaux pour celle du Vaisseau, tandis qu'ils lui en mettent 5250 ; c'est-à-dire, à peu près les deux tiers de plus qu'il ne lui en appartient. Qu'on ajoute maintenant l'augmentation énorme des moments d'inertie qui résultent de cet excès de poids, à la foiblesse du Vaisseau, qui a déjà été démontrée ; on verra

que les suites qui en peuvent résulter, ne peuvent être que très-préjudiciables, comme l'expérience ne le prouve que trop.

(495.) On voit, d'après ceci, que les Vaisseaux ne sont pas seulement foibles, à cause de leur grandeur, mais encore par la surcharge de leur artillerie. Pour apporter remède à ce grand inconvénient, on doit seulement chercher à les fortifier davantage, en augmentant l'échantillon des pièces dont ils sont construits, & non en diminuant le calibre de leurs canons; parce qu'en prenant ce parti, on tomberoit dans des inconvénients encore plus préjudiciables; & en outre on n'éviteroit nullement le premier défaut, qui naît de la foiblesse même des bois. Au contraire, il est nécessaire de diminuer la force des Frégates, par les mêmes raisons, & conformément à la première maxime que nous avons établie. Pour cela, il faut que l'expérience nous apprenne de quelle grandeur est le Vaisseau qui a été observé d'une force & d'une solidité suffisantes. Supposons que ce soit le Vaisseau de 40 pieds de largeur, & nous établirons pour règle que tous ceux d'une plus grande largeur ont besoin d'être renforcés, tandis qu'il faut diminuer la force de ceux d'une largeur inférieure, en augmentant pour les premiers les dimensions des bois, & en les diminuant, au contraire, pour les seconds. Ceci peut être pratiqué de deux manières différentes, sçavoir, en donnant plus ou moins d'épaisseur aux bois, ou en leur donnant plus ou moins de largeur: mais, comme cette amélioration, lorsqu'il est question d'augmenter la force, doit se faire avec le moins de désavantage qu'il soit possible, c'est-à-dire, avec la moindre augmentation de poids; & que, d'un autre côté, les forces des bois sont comme les quarrés de leurs épaisseurs, & comme leurs simples largeurs, il est évident que la correction doit tomber entièrement sur les épaisseurs: car de cette manière, avec une moindre augmentation de poids, on gagne beaucoup plus de force.

(496.) Supposons maintenant que les épaisseurs des bois ne sont pas comme les simples dimensions linéaires, mais comme leurs quarrés. Dans ce cas, leurs forces absolues seront comme les cinquièmes puissances des mêmes dimensions; & les moments d'inertie étant, dans une raison très-peu plus grande que les mêmes puissances, les forces relatives deviendront à peu près égales dans tous les Vaisseaux. Mais on a vu précédemment que le nombre des couples dont ils sont composés, est comme les racines cubiques des quarrés des mêmes dimensions: donc les forces des Vaisseaux seront à peu près dans cette raison, ou plutôt comme les

*racines quarrées des dimensions linéaires.* Les grands Navires auroient donc, à proportion, plus de force que les petits; mais cette augmentation de force est nécessaire pour qu'ils puissent supporter sans que ce soit à leur détriment, le poids énorme de leur artillerie; car, sans cela, ils se trouveroient encore plus foibles que les petits, qui en sont moins chargés à proportion.

(497.) Examinons maintenant les inconvénients qui peuvent résulter de cette règle. Les épaisseurs & les largeurs que les Constructeurs donnent aux têtes des varangues, est environ de  $\frac{1}{10}$  de la largeur des Vaisseaux: de cette sorte, pour le Vaisseau de 40 pieds de largeur, que nous avons supposé d'une force & d'une solidité suffisante, il correspond 12 pouces d'épaisseur pour la tête de sa varangue; & pour le Vaisseau de 48 pieds de largeur, on aura 14 pouces  $\frac{1}{2}$ . Mais la raison des largeurs de ces Navires étant comme 5 est à 6, les épaisseurs des bois, suivant les règles que nous venons d'établir, devroient être comme 25 est à 36; c'est-à-dire, que l'épaisseur de la varangue pour le Vaisseau de 48 pieds de largeur, devroit être de 17 pouces  $\frac{1}{2}$ , sa largeur demeurant seulement de 14 pouces  $\frac{1}{2}$ . Cette épaisseur est de 1 pouce  $\frac{1}{2}$  plus grande que celle qu'on donne à la varangue du plus grand Vaisseau; & il faut convenir qu'on ne trouvera pas toujours des pièces propres à remplir cet objet; mais les Constructeurs doivent faire tout ce qui leur sera possible pour se conformer à la règle, ou du moins pour en approcher.

(498.) Il ne suffit pas d'avoir renforcé les couples, il est nécessaire de renforter également les courbes de tous les ponts, de même que les clous & les gournables qui en font la liaison, afin de les mettre en état de soutenir les énormes moments d'inertie qui résultent du Roulis. Le poids que produit cette augmentation des épaisseurs est, à peu près, de 2000 quintaux; par conséquent le Vaisseau se submergera dans le fluide de 3 pouces de plus, à raison de ce poids; quantité qui ne mérite aucun égard: car on a démontré dans l'Art. 356, que le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus, ne perd que  $\frac{1}{1000}$  de mille par heure dans sa marche. Il est donc déjà évident que l'augmentation de bois que nous proposons pour les grands Vaisseaux, peut être pratiquée sans le risque d'aucune perte de leurs qualités essentielles. Cependant, si la différence des épaisseurs & des largeurs 17  $\frac{1}{2}$  & 14  $\frac{1}{2}$  entraînoit une consommation de bois trop considérable, on pourroit égaler ces deux mesures, en prenant pour l'une & l'autre 16 pouces, ou 16 pouces  $\frac{1}{2}$ ; car la différence qui en résultera, soit dans le poids, soit dans la force, sera extrêmement petite.

(499.) Pour les Frégates, il ne s'agit que de diminuer les épaisseurs des couples, selon la règle que nous avons établie. Prenant pour exemple celle de 22 canons, qui a 32 pieds de largeur, le rapport de la largeur 40 du Vaisseau de comparaison à celle 32 de cette Frégate, sera comme 5 est à 4 : par conséquent, leurs quarrés seront comme 25 est à 16 ; & l'épaisseur des bois de la Frégate, sera seulement de 7 pouces  $\frac{7}{8}$ , & leur largeur de 9 pouces  $\frac{1}{2}$ . Mais, comme on n'augmentera nullement le poids, en prenant pour mesure commune la racine quarrée du produit des deux dimensions, qui est à peu près 8 pouces  $\frac{1}{2}$  ; & que, par ce moyen, bien loin de perdre de la force, on en gagne, il s'ensuit qu'en donnant à la tête des varangues 8 pouces  $\frac{1}{2}$ , au lieu de 9 pouces  $\frac{1}{2}$ , la Frégate sera encore plus forte, à proportion, que les Vaisseaux, quoiqu'elle soit moins pesante en bois de 560 quintaux.

(500.) Si, au lieu de clous, ou de gournables de fer, pour attacher les bordages, on faisoit usage de gournables de bois, il faudroit augmenter les largeurs des couples, & diminuer à proportion les épaisseurs, afin de ne pas trop les affoiblir par la tarrière. Mais il est nécessaire d'apporter à cela une grande précaution, parce qu'à mesure que la différence entre la largeur & l'épaisseur sera plus grande, les bois s'affoibliront de plus en plus, à cause que leurs forces sont comme les quarrés de leurs épaisseurs.

(501.) Quoique ces considérations soient dignes que le Constructeur y apporte le plus grand soin & la plus grande attention, afin de parvenir à donner aux Navires les dimensions convenables, pour qu'ils soient capables d'une résistance suffisante, néanmoins il faut apporter un soin plus particulier pour renforcer les courbes du second pont des Vaisseaux. Nous avons amplement exposé dans l'Art. 255 combien cette précaution étoit nécessaire, attendu que les moments d'inertie dont ce pont supporte l'action, sont plus que doubles de ceux que supporte le premier ; de sorte qu'un canon de 24 placé sur le premier pont, produit moins d'effet qu'un de 4 placé sur le second. Nous avons encore fait voir dans le même Article, qu'on fera bien de relire, pour plus de clarté, & pour faciliter l'intelligence de celui-ci, qu'en renforçant également ces deux ponts, & en mettant du canon de 24 sur le premier pont, il ne faudroit mettre que du 6 sur le second : ainsi, on doit nécessairement conclure que les courbes du second pont doivent être plus fortes que celles du premier. Les Constructeurs observent cette règle dans les Frégates, à cause qu'elles ne portent pas d'artillerie sur leur pont inférieur : ainsi, par la même raison, les moments d'inertie que soutient



le premier pont dans les Vaisseaux, étant beaucoup moindres que ceux que soutient le second, le premier pont n'a pas besoin d'être aussi renforcé que le second.

(502.) Nous n'avons traité jusqu'ici de la nécessité de renforcer le corps des Vaisseaux, que relativement à l'action qu'ils éprouvent dans les Roulis; mais la force qui leur est nécessaire relativement au Tangage exige des considérations entièrement différentes, parce que les moments d'inertie n'ont pas lieu dans ce dernier cas. Nous avons dit, dans l'Art. 255, que ces moments étant décomposés en moments verticaux & horizontaux, les premiers sont soutenus par la force verticale des couples, qui est immense, & par conséquent ces moments produisent peu d'effets sur eux; & les moments horizontaux sont soutenus par la force horizontale des couples & des courbes qui forment la liaison: de sorte que, dans le balancement du Roulis, ceux-ci deviennent très-considérables, comme nous l'avons fait voir. Les conséquences sont absolument contraires dans le balancement du Tangage, parce que le mouvement horizontal étant presque insensible, les effets qui en résultent sont seulement considérables dans les moments verticaux; mais, comme ces moments sont soutenus par les coups de mer qui les produisent, & qui accompagnent le corps même du Vaisseau pendant la durée de l'oscillation, il s'ensuit déjà qu'il ne faut considérer, dans les balancements du Tangage, que les simples moments, & non les moments d'inertie.

(503.) On voit, d'après cet exposé, que la force dont le Vaisseau a besoin pour résister à l'action de ces moments, n'est pas différente de celle qu'il lui faut dans le cas du repos; c'est-à-dire, qu'elle ne diffère pas de celle qui lui est nécessaire pour résister aux forces qui tendent à le faire arquer, & dont nous avons traité amplement dans le Liv. II, Chap. IX, que, pour plus de clarté, on fera bien de relire. L'action que les Vaisseaux semblables ont à soutenir est, dans ce cas, comme les quatrièmes puissances de leurs dimensions linéaires, (113, & Nott.); mais la force des bois étant comme les cubes des mêmes dimensions, il s'ensuit que les forces des Vaisseaux seront en raison inverse des mêmes dimensions linéaires. C'est pour cette raison qu'on observe si souvent les grands Vaisseaux prodigieusement arqués & désunis, tandis que l'arc des Frégates est presque insensible.

(504.) Pour remédier à cet inconvénient, & faire que les Vaisseaux & les Frégates soient capables de la même résistance, il est nécessaire d'augmenter l'épaisseur des bordages, & des autres pièces qui s'étendent de la poupe à la proue, dans la raison



des quarrés des dimensions linéaires des Vaisseaux semblables; (495), ou d'accourcir les longueurs des Vaisseaux, relativement à leurs largeurs, dans la raison inverse des racines quarrées des largeurs. Si nous admettons, comme ci-dessus, que le Vaisseau de 40 pieds de largeur est celui qui a précisément toute la force nécessaire; ce Vaisseau ayant 144 pieds de longueur, le Vaisseau de 48 pieds de largeur devroit seulement avoir 160 pieds de longueur, au lieu de 175 que lui donnent les Constructeurs, pour qu'il ne souffrit pas plus que le premier, dans le sens de sa longueur. La Frégate de 32 pieds de largeur, suivant le même principe, devroit avoir 128 pieds de longueur, au lieu de 115 seulement, que les Constructeurs lui donneroient: bien entendu qu'on suppose ici l'épaisseur des bordages toujours dans la raison des dimensions linéaires, ou des largeurs des Vaisseaux. Si, au contraire, on ne vouloit pas altérer les longueurs, la première préceinte du Vaisseau de 40 pieds de large, ayant 7 pouces d'épaisseur, on devroit donner 10 pouces  $\frac{7}{10}$  à celle du Vaisseau de 48 pieds de largeur, à cause que le quarré de 40 est à celui de 48, comme 7 est à 10  $\frac{7}{10}$ . Cette mesure s'écarte seulement d'un demi-pouce de celle que donnent les Constructeurs; mais si on trouve cette conformité dans cette piece, il n'en est pas de même dans les autres bordages, parce qu'ordinairement ils bordent les fonds des deux Vaisseaux de 48 & de 40 pieds de largeur, avec des bordages d'une épaisseur qui est presque la même, tandis que, suivant notre regle, si les bordages du fond du Vaisseau de 40 pieds de largeur ont 4 pouces d'épaisseur, ceux du Vaisseau de 48 pieds de largeur devroient avoir 5 pouces  $\frac{10}{11}$ , ou, à peu près, 5 pouces  $\frac{1}{2}$ . De même, dans la Frégate de 32 pieds de largeur, la préceinte devroit avoir 4 pouces  $\frac{1}{2}$ , & le bordage du fond 2 pouces  $\frac{1}{2}$ ; les Constructeurs font la première de 5, & l'autre de 3.

(505.) On peut prendre un milieu entre les deux regles, en faisant la correction en partie dans la longueur, & en partie dans l'épaisseur des bordages. Pour cela, il est nécessaire que l'épaisseur des bordages soit comme les racines quarrées des cubes des largeurs des Vaisseaux; & les longueurs des Vaisseaux comme les racines quatriemes des cubes des mêmes largeurs. De cette sorte, l'épaisseur de la première préceinte, dans le Vaisseau de 48 pieds de largeur, doit être de 9 pouces  $\frac{1}{2}$ ; celle du bordage du fond de 5 pouces  $\frac{1}{2}$ ; & la longueur de ce Vaisseau de 165 pieds. Dans la Frégate de 32 pieds de largeur, l'épaisseur de la préceinte doit être de 5 pouces

5 pouces, celle du bordage du fond de 2 pouces  $\frac{1}{2}$ , & la longueur de cette Frégate de 122 pieds. Ces dimensions s'approchant davantage de la pratique des Constructeurs, trouveront peut-être plus de crédit parmi eux. Le reste des bordages des Vaisseaux se corrigera en suivant la même proportion.

(506.) Cette diminution presque générale des épaisseurs des bois dans les Frégates, & l'augmentation de leur longueur, leur procurera un très-grand avantage, parce qu'elles en peuvent devenir beaucoup plus légères, en tâchant de diminuer leurs volumes, ou leurs coques, proportionnellement au poids qu'on leur retranche. Mais il n'en est pas de même dans les Vaisseaux, l'augmentation des épaisseurs avec la diminution de leur longueur sera un peu préjudiciable pour le même objet. Dans le Vaisseau de 48 pieds de largeur, le poids des bois & des fers, augmentera de 4500 quintaux, à quoi ajoutant 1500 quintaux, à cause du poids que ce Vaisseau devra porter de moins, en vertu de la diminution de sa longueur, on aura 6000 quintaux, lesquels répondent à 9 pouces; c'est la quantité dont le Vaisseau se submergera de plus dans le fluide. L'effet que cela produira dans la marche, quoique peu considérable, sera sensible, & la batterie s'abaissera aussi de 9 pouces: par cette raison, on peut donner un peu plus de volume aux fonds de la carene, pour que le Vaisseau s'enfonce de quelques pouces de moins dans le fluide.

(507.) Cette correction que nous proposons pour les Vaisseaux, repugnera peut-être à beaucoup de Constructeurs, qui fondent leur réputation, & portent tous leurs soins seulement à rendre les Vaisseaux bons voiliers. En effet, cette qualité est, sans contredit, la plus brillante, elle se manifeste aussi-tôt que le Vaisseau est à la voile, & entraîne ainsi le suffrage de la multitude, tandis que celle d'être ferme & solide, ne se connoît que tard, ou même peut ne se connoître jamais; car nous n'ignorons pas qu'on peut attribuer à différentes causes, tous les délabrements, & les autres effets d'une mauvaise construction. Quoi qu'il en soit, la Géométrie nous manifeste clairement, & ne nous permet pas de douter de toutes les suites fâcheuses qui doivent résulter du défaut d'épaisseur des bois, & des longueurs excessives qu'on est dans l'usage de donner aux Vaisseaux.

(508.) Après avoir examiné la force relative des différents Vaisseaux, les uns à l'égard des autres, nous devons maintenant considérer les forces relatives des différentes parties d'un même Vaisseau, afin qu'on puisse les augmenter ou les diminuer dans chaque

partie, suivant l'exigence des cas. L'action ou le moment que soutiennent les différentes parties d'un Vaisseau de la poupe à la proue, est comme les produits des différents poids par leur distance au point qui soutient l'effort, (*Tome I, Art. 208.*); & de-là, nous avons conclu, en supposant les poids semblablement distribués dans différents Vaisseaux, que cette action est comme les quatrièmes puissances des dimensions linéaires. Mais les poids peuvent être distribués de différentes manières, ou être placés à différentes distances: par conséquent, plus ces distances seront grandes, plus les Vaisseaux auront à souffrir. Ainsi, lorsque des raisons pressantes n'exigent pas une autre disposition, on peut établir que *plus les différents poids, dont la charge d'un Vaisseau est composée, seront placés près de son centre de gravité, moins le Vaisseau aura à souffrir.* Ceci doit s'entendre aussi des matériaux, dont le Vaisseau même est composé: de sorte que s'il y avoit des raisons bien fondées qui exigeassent une plus grande quantité de matériaux dans les proximités du centre qu'aux extrémités, on obtiendrait beaucoup d'avantage, pour la force & la solidité du Vaisseau, en les plaçant ainsi.

(509.) Cette nécessité est prouvée, par ce que nous venons de dire; car l'effort que soutient chaque partie du Vaisseau, étant comme les produits des différents poids, par leur distance au point qui soutient l'effort, plus ce point sera près du centre, plus l'effort qu'il aura à soutenir sera grand; & cela, non-seulement à cause que ces distances seront plus grandes, mais aussi parce que le nombre des poids qui agiront sera plus grand. Les parties du Vaisseau ont donc besoin d'avoir plus de force, à mesure qu'elle sont plus proches du centre de gravité: & par conséquent, les bordages dans le milieu du Vaisseau doivent avoir plus d'épaisseur que dans les extrémités. Dans le Vaisseau de 48 pieds de largeur, nous avons donné (505.), 9 pouces  $\frac{1}{2}$  à la première préceinte, & aux bordages du fond 5 pouces  $\frac{1}{2}$ ; mais on peut donner à la préceinte 10 pouces  $\frac{1}{2}$  dans son milieu, & 9 pouces dans ses extrémités; & aux bordages du fond, 6 pouces dans le milieu, & 5 dans les extrémités. On suivra la même proportion pour les autres bordages, & pour les autres Vaisseaux. Par ce moyen, les Vaisseaux seront plus forts, non-seulement à cause de la force absolue des bois qui en deviendra plus grande, mais parce que le poids sera plus rassemblé vers le centre.

(510.) On voit, par les mêmes raisons, que les couples des extrémités du Vaisseau n'ont pas besoin d'être aussi forts que ceux

du milieu ; car ni les quantités de poids , ni leur distance de leur milieu , ne sont pas aussi grandes pour les couples des extrémités que pour ceux du milieu. Cette regle n'est pas nouvelle pour les Constructeurs anglais ; ils la mettent déjà en pratique , car ils donnent un pouce de moins de largeur aux couples des extrémités.

(511.) Jusqu'ici nous nous sommes réduits à traiter cet objet d'après la supposition que les Vaisseaux soient entièrement construits de bois de chêne : mais on peut aussi les construire de bois de cedre \*, de sapin , ou de tout autre bois , dont la gravité spécifique soit moindre ou plus grande que celle de chêne. Dans ces cas , comme dans le premier , il est nécessaire de se régler , autant qu'il est possible , sur les maximes établies. Si le bois qu'on emploie est , par exemple , d'une gravité spécifique moindre que celle de chêne , il est nécessaire d'augmenter , soit les épaisseurs , soit les largeurs des pieces , ou même ces deux dimensions ensemble , suivant l'exigence des cas , mais avec l'attention de ne porter ces augmentations que jusqu'à ce que le corps du Vaisseau ait acquis une force égale ou correspondante à celle qu'il auroit étant de chêne , sans lui augmenter son poids , afin de ne pas enlever au Navire les bonnes qualités qui dépendent de cette circonstance.

(512.) Il ne suffit pas d'avoir attention à la gravité spécifique du bois , il est nécessaire de connoître & d'avoir présente à l'esprit la force ou l'intensité de ses fibres , parce que cette force n'est pas toujours comme la gravité spécifique. Il y a des bois qui , à proportion de leur poids , sont plus forts , & d'autres qui , au contraire , sont plus foibles. Le *Pin* est de la premiere espece , ce qui le rend préférable aux autres , parce qu'en même temps il n'est pas moins durable. La force du *Pin* de *Tortose* , est à celle de notre *Chêne* , comme 4 est à 5 , ainsi que je l'ai trouvé par plusieurs expériences. *M. Muller* ( *Traité pratique de la Fortification* , page 77 ) dit avoir trouvé la force de ces deux bois , comme 2 est à 3 ; d'où il suit que notre *Pin* Espagnol est sans doute plus fort que celui que *M. Muller* a soumis à l'expérience , dans la raison de 6 à 5. Ce *Pin* est celui que les Français nomment *Sapin* \*\*, & les Anglais *Fir*. Le bois que les Français appellent *Pin* , & les Anglais *Pine* \*\*\*, & que nous distinguons en Espagne sous le nom de *Pin du Nord* , est de

\* *Larix orientalis* , fructu rotundiore , obtuso. Tournf. Inst. R. H. 586. *Pinus Cedrus* , foliis fasciculatis acutis ( foliis pluribus ex eadem basi vaginali. ), Linn. Spec. Plant. 1420.

\*\* Nous le traduirons toujours par le mot *Sapin*. ( *Abies taxifolio* , fructu sursum spectante. Tournf. Inst. R. H. 585. *Pinus picea* , foliis solitariis emarginatis ( & basi distinctis ). Linn. Spec. Plant. 1420. )

\*\*\* *Pinus sylvestris maritima*. J. B. 1. 245. Tournf. Inst. R. H. 586. *Pinus sylvestris* , foliis geminis , primordialibus solitariis glabris. Linn. Spec. Plant. 1418.



$\frac{3}{4}$  moins fort que le *Pin de Tortose*, ainsi que je l'ai trouvé par mes expériences ; c'est-à-dire que sa force est à celle de notre *Chêne*, comme 7 est à 10. Tous ces rapports ne sont pas tellement exacts qu'ils soient exempts de toute variation. Dans les mêmes qualités de bois il s'en trouve quelques pièces de plus ou moins compactes, d'un grain plus ou moins fin, dont les fibres sont plus ou moins droites, qui sont plus ou moins chargés de résine, enfin de plus ou moins secs ; & toutes ces variétés conduisent à faire varier la force & le poids. Mais les rapports que nous venons d'assigner ayant été déterminés par des expériences faites avec soin sur des bois suffisamment secs, peuvent être pris comme l'expression d'un rapport moyen, sauf à considérer les variations qui peuvent provenir de la différente nature des bois, de leurs différents états de sécheresse, de maturité, &c.

(513.) Le poids du même sapin étant à maturité, & dans un état de sécheresse convenable pour être employé, est à celui du *Chêne*, à peu près comme 3 est à 5 ; d'où l'on voit le grand avantage qu'il y auroit à se servir du premier. Car si leur force eût été comme leur poids, elle eût été aussi comme 3 est à 5 ; mais on a trouvé les forces de ces deux espèces de bois, comme 4 est à 5, ainsi que nous l'avons dit plus haut. De cette sorte, si on bordoit un Vaisseau en sapin, il suffiroit, pour lui donner autant de force que s'il étoit bordé en chêne, d'augmenter les épaisseurs des bordages dans la raison de 4 à 5 ; & dans ce cas, le poids de tout le bordage fait en sapin seroit moindre que s'il étoit en chêne, dans la raison de 3 à 4 ; c'est-à-dire que le côté du Navire seroit d'un quart moins pesant, en conservant cependant la même force ; avantage très-considérable, parce que la diminution seule de ce poids monte, dans le Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple, à 2025 quintaux (161.).

(514.) On diminuera pareillement le poids des autres pièces qui entrent dans la construction des Vaisseaux, même en se procurant quelques nouveaux avantages, & toujours sans leur rien ôter de leur force. Par exemple, la force des couples est comme le produit du cube de leurs dimensions, par l'intensité ou la force des fibres du bois ; ainsi, pour que les couples faits de différents bois soient toujours également forts, il est nécessaire que les produits des cubes des dimensions par les intensités des fibres, soient égaux, & par conséquent, si le produit du cube des dimensions du couple fait de bois de chêne, par l'intensité 5 de ses fibres, est divisé par l'intensité 4 des fibres du sapin ; & si on extrait la racine cubique du quotient, cette racine sera la dimension qu'il faut donner au couple fait de bois de sapin. Ainsi, l'épaisseur de ce couple étant de 12 pouces, son cube 1728,



multiplié par 5, & divisé par 4, donne au quotient 2160, dont la racine cubique est à peu près 13; c'est le nombre de pouces qu'il faut donner d'épaisseur au couple fait de sapin, pour qu'il soit aussi fort que celui de bois de chêne qui a 12 pouces d'épaisseur. Le poids de ces couples étant comme le quarré de leurs dimensions, multiplié par la gravité spécifique des bois dont ils sont faits, le poids du couple de chêne sera donc au poids du couple de sapin, comme 144 multiplié par 5, est à 169 multiplié par 3, ou comme 240 est à 169; de sorte que les couples étant également forts, celui de bois de sapin peseroit à peu près  $\frac{1}{10}$  de moins que celui de chêne, ce qui feroit, par conséquent, pour tous ceux du Vaisseau de 60 canons, une diminution de 2655 quintaux. Si on applique la même règle à toutes les autres pieces qui entrent dans la construction de ce Vaisseau, il se trouvera peser à peu près 7000 quintaux de moins, quoiqu'il conserve toujours la même force.

(515.) De là on conclut évidemment qu'il y auroit de très-grands avantages à construire le Vaisseau avec du bois de sapin; car, quoique, pour lui conserver la qualité de bien porter la voile, on dût lui mettre 2955 quintaux de lest de plus, cela n'empêcheroit pas qu'il ne fût toujours élevé sur l'eau de 9 pouces de plus qu'auparavant: par conséquent il auroit sa batterie plus élevée de cette même quantité, & il seroit beaucoup meilleur voilier. Ou si l'on regardoit sa batterie comme déjà suffisamment élevée, on pourroit diminuer le creux de ces 9 pouces; ce qui seroit beaucoup plus avantageux, non seulement pour augmenter sa force pour porter la voile, mais aussi pour augmenter sa marche.

## CHAPITRE II.

### *De la grandeur des Vaisseaux.*

(516.) **N**ous avons déterminé, dans le *Liv. II, Chap. I*, la grandeur des Vaisseaux, mais nous ne l'avons fait qu'en nous conformant aux mesures maintenant adoptées par la plus grande partie des Constructeurs; il n'y a même que très-peu de différence sur ce point entre toutes les nations de l'Europe. On faisoit anciennement les Vaisseaux beaucoup plus petits qu'on ne les fait aujourd'hui; je veux dire les Vaisseaux de guerre: car les Navires marchands ne doivent être limités dans leur construction que par la volonté de ceux qui les font construire, par la charge qu'ils doivent transporter,

& par la dépense qu'on veut y faire; car les réflexions du Constructeur doivent aussi regarder cet objet essentiel. Le P. Fournier, dans son *Hydrographie*, imprimée à Paris en 1679, Liv. I, Chap. 30, exalte avec complaisance la grandeur & les bonnes qualités du Vaisseau *la Couronne*, comme chose fort extraordinaire dans ce temps-là, quoique sa longueur fut seulement de 155 pieds français, & sa largeur de 44; dimensions qu'on donne aujourd'hui à un Vaisseau de 64 canons, ou tout au plus à un de 70. Mais, malgré cette autorité, M. Daffié, qui fit imprimer son *Architecte Navale* dans la même ville, deux années avant le P. Fournier, donne, à la page 110 de cet Ouvrage, un état des Vaisseaux qu'avoit le Roi de France en 1671; & il suppose le *Soleil Royal* & le *Royal Louis* de 2500 tonneaux. Or, suivant les regles qu'il prescrit lui-même pour déterminer la capacité des Vaisseaux (page 23), il correspondroit à chacun de ces Vaisseaux 48 pieds français de largeur, qui est la largeur qu'on donne aujourd'hui aux plus grands Vaisseaux à trois ponts. Il paroît, d'après cela, que, depuis l'année 1671 jusqu'à présent, la grandeur des Vaisseaux du premier rang n'a pas varié sensiblement; mais si nous considérons les Vaisseaux d'un rang inférieur, nous y trouvons des différences considérables. Suivant le même M. Daffié, la capacité d'un Vaisseau de 60 canons, pris dans l'état que nous venons de citer, n'étoit que de 1000 tonneaux, & à ces 1000 tonneaux, il ne correspond que 34 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur; mais supposons qu'elle fût de 36 pieds  $\frac{1}{2}$ , comme il résulte d'une Table que le même Auteur donne à la page 151, ce ne sera, tout au plus, de 38 pieds  $\frac{1}{2}$  anglais, & cette largeur sera encore de 3 pieds  $\frac{1}{2}$  moins grande que celle que nous avons assignée (Liv. II, Chap. I.) au Vaisseau de 60 canons.

(517.) William Sutherland, dans son *Ship-Builder's Assistant*, imprimé à Londres, en 1711, ne donne à un des plus grands Vaisseaux de trois ponts (page 90.) que 46 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur: & à la page 97, il donne seulement 38 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur à un Vaisseau de 70 canons, en diminuant 2 pieds pour l'épaisseur des bordages des deux côtés. Don Antonio de Gastañeta, (*Proporciones de las Medidas, . . . para la fabrica de Navios*), donne aussi au Vaisseau de 60 canons, 21 coudées  $\frac{1}{2}$  de largeur, ce qui correspond à 39 pieds  $\frac{1}{2}$  anglais, & fait, par conséquent, 2 pieds  $\frac{1}{2}$  de moins que celle que nous avons assignée au Vaisseau du même rang. De-là, on doit conclure que les dimensions des coques des Vaisseaux ont été journellement en augmentant; & que celles qu'on leur donne aujourd'hui, & que nous avons assignées

ne sont pas tellement déterminées qu'on ne puisse se permettre d'y faire quelque altération ; ainsi, il nous paroît qu'on ne doit les conserver qu'autant qu'elles paroîtront mériter la préférence pour se procurer quelque avantage ou quelque perfection particulière.

(518.) Ce sont ces avantages que les Constructeurs modernes croient avoir rencontrés ; car en donnant à un Vaisseau les plus grandes dimensions, & en lui conservant la capacité nécessaire, il s'ensuit qu'on lui donne des lignes d'eau plus aiguës ; & par conséquent qu'il éprouve moins de résistance dans le fluide, d'où il résulte une plus grande marche.

(519.) Cependant l'avantage n'est pas aussi réel qu'on pourroit le penser. Supposons, par exemple, deux Vaisseaux de 60 canons, l'un de 42 pieds de largeur, & l'autre seulement de 40 pieds, tous les deux ayant des dimensions proportionnelles entre elles, tant pour la coque que pour les bois, les agrès, les apparaux, l'équipage, & même l'artillerie. Ces deux Vaisseaux flotteront sur l'eau dans une disposition absolument semblable : le plus petit, suivant ce qu'on a dit (359.), marchera mieux avec de petits vents, & le plus grand aura l'avantage avec des vents violents. Cet avantage du petit Vaisseau, joint à la circonstance que sa construction seroit plus solide, comme nous l'avons dit dans le *Chapitre* précédent, paroît le rendre préférable ; mais ce Vaisseau, dans l'état où nous le considérons, ne peut être réputé un Vaisseau de 60 canons, à moins qu'on ne lui mette la même artillerie qu'à l'autre, tant pour le nombre que pour le calibre & le poids des pièces. Cette artillerie étant donc substituée à la première, il se trouvera surchargé non seulement par le poids excédent de l'artillerie, mais aussi par celui des munitions & des ustensiles qu'il faudra augmenter ; & même par celui du surcroît d'équipage & de vivres que cette circonstance rendra nécessaire. Si le poids de l'artillerie, avec ses munitions & ustensiles, est de 3760 quintaux pour le grand Vaisseau, proportion gardée, le poids de celle du petit ne devroit être que de 3250 quintaux, c'est-à-dire, de 510 quintaux de moins : ainsi, le petit Vaisseau se trouvera surchargé, pour cet objet, de toute cette quantité. Pareillement, si le poids de l'équipage, avec ses vivres, est de 5150 quintaux pour le premier Vaisseau, pour le second il devroit être seulement de 4500 ; c'est-à-dire, 650 quintaux de moins, lesquels étant ajoutés aux 510 quintaux que nous venons de trouver, on trouvera que le petit Vaisseau seroit surchargé de 1160 quintaux, ce qui correspond à 1820 pieds cubes de volume. Divisant ces 1820 pieds cubiques par 5312, comme nous l'avons dit, *Art.* 110, il en résulte

un peu plus de 4 pouces pour la quantité dont le petit sera à proportion plus submergé dans le fluide que le grand ; ce qui le rendra moins bon voilier. Mais, comme nous avons démontré (356.) que ce Vaisseau, pour être plus calé de 6 pouces, ne perd que  $\frac{1}{100}$  de mille par heure ; il s'ensuit que, pour ces 4 pouces, il ne perdra que  $\frac{4}{100}$  de mille ; c'est-à-dire, un mille sur 500 ; quantité absolument négligeable. On doit donc conclure que l'idée d'augmenter les dimensions des Vaisseaux, dans la seule vue de leur donner une plus grande marche, ne mérite aucune attention, & même doit être rejetée.

(520.) En outre, si, d'après ce que nous avons dit (496.), on diminue les épaisseurs des couples & des bordages dans la raison des largeurs, afin que les deux Vaisseaux soient d'une force égale, le poids du petit Vaisseau se trouvera diminué de 850 quintaux, lesquels retranchés des 1160 ci-dessus, il ne restera plus que 310 quintaux, dont le petit Vaisseau sera surchargé. Ces 310 quintaux répondent à 486 pieds cubiques de volume, lesquels étant divisés par 5312, il vient au quotient un peu plus d'un pouce : c'est uniquement de cette quantité que le petit Vaisseau sera plus submergé qu'il ne le seroit sans cet excédent de charge. D'un autre côté, il faut considérer qu'en supposant la première batterie du grand Vaisseau élevée de 5 pieds au-dessus du niveau de l'eau, celle du petit, proportion gardée, ne sera moins élevée que de 3 pouces : ainsi, il lui restera 4 pieds 9 pouces de batterie, ou simplement 4 pieds 8 pouces, en retranchant le pouce dont il doit s'enfoncer davantage, à raison de son excès de charge ; & c'est à cela que se réduit tout le désavantage de ce Vaisseau à l'égard du grand.

(521.) En effet, l'unique soupçon qui pourroit nous rester, est que le petit Vaisseau perdrait quelque avantage du côté de la qualité de porter la voile, à cause de l'augmentation de charge qu'on lui donne en artillerie, en équipages & en vivres ; augmentation dont la totalité a son centre de gravité plus haut que celui des bois qu'on lui a retranchés. Mais on trouvera, en faisant le calcul qui convient, que, par toutes ces causes réunies, le centre de gravité du Vaisseau ne s'élèvera que de 3 pouces 4 ; ce qui, suivant ce qu'on a dit, Art. 383 & 385, ne diminue que de  $\frac{1}{10}$  l'élévation du métacentre au-dessus de celui-ci, & , par conséquent, l'inclinaison du Vaisseau n'augmentera aussi que de  $\frac{1}{10}$ , c'est-à-dire, de 12 à 20 minutes ; quantité qui est assurément négligeable.

(522.) Il est certain cependant que tous les avantages, quoique, à la vérité, peu considérables, demeurent toujours du côté du grand Vaisseau. La seule chose qui, sans aucun doute, soit en faveur du  
petit 2



petit, est l'économie de sa construction & de son entretien; car il coûteroit à peu près  $\frac{1}{2}$  de moins que le grand; de sorte que si le grand Vaisseau coûte 160000 *Pesos*\*, le petit en coutera seulement 140000, & les frais d'entretien seront dans la même proportion. Cette différence, comme on le voit, mérite d'être considérée, sur-tout si l'on fait attention aux foibles avantages qu'on a vu résulter de cet excès de dépense.

(523.) Il suit de ce que nous venons de dire, que la grandeur des Vaisseaux ne doit pas excéder la mesure qui est nécessaire pour répondre aux objets pour lesquels ils sont construits; c'est-à-dire que, pour les Vaisseaux de guerre, elle doit se régler sur le service & la manœuvre de l'artillerie qu'ils doivent porter: car, comme on l'a vu, on peut obtenir, à très-peu près, tous les autres avantages toutes les fois qu'on apportera l'attention convenable à faire les calculs & les corrections nécessaires. Le Vaisseau de 60 canons exige, à sa seconde batterie, des pieces de 12, dont la longueur, y compris la culasse, est de 9 pieds  $\frac{1}{2}$ . Ajoutant à cette quantité 4 pieds 9 pouces, moitié de la largeur de la Chaloupe, plus 1 pied pour ce dont la volée du canon doit être dans l'intérieur du Vaisseau, afin qu'on puisse le charger commodément, & 9 pouces pour l'épaisseur du bordage & des couples du côté, on aura en tout 16 pieds pour la distance qu'il doit y avoir depuis le milieu du Vaisseau jusqu'à son côté, dans la partie où se trouve le canon; ou, en soustrayant 6 pouces pour la rentrée du vibord, on aura 15 pieds 6 pouces pour la demi-largeur du Vaisseau dans cette partie. Supposant que la rentrée des œuvres mortes soit régulièrement de  $\frac{1}{4}$  de la largeur, la moitié de cette largeur sera par conséquent les  $\frac{1}{4}$  de 15 pieds  $\frac{1}{2}$ , ou 19 pieds 4 pouces  $\frac{1}{2}$ , & la largeur entière de 38 pieds 9 pouces; de sorte qu'avec cette largeur on peut construire un Vaisseau qui porte des pieces de 12 sur son second pont.

(524.) On a dû sans doute s'appercevoir que, dans le calcul que nous venons de faire, nous n'avons point compris l'espace qu'on est dans l'usage de laisser entre le côté de la Chaloupe & la culasse du canon, lorsqu'il est entièrement rentré dans le Vaisseau. Cet espace devant servir pour que les gens de l'équipage puissent passer avec quelque sûreté, doit être au moins de 2 pieds; ce qui, avec deux autres

---

\* Le *Peso* est une monnoie imaginaire qui équivaut à 15 Réaux de *Vellon*. 4 Réaux de *Vellon* valent une livre Tournois: ainsi, un *Peso* vaut 3 livres 15 sols Tournois, & 160000 *Pesos* valent 600000 livres Tournois. Il y a aussi une monnoie réelle appelée *Peso duro*; cette piece vaut 4 *Pesetas*, ou 20 Réaux de *Vellon*; c'est-à-dire, 5 livres Tournois; mais ce n'est pas de cette monnoie que l'Auteur veut parler, mais des *Pesos* imaginaires que les Espagnols appellent *Pesos Sencillos*.



pieds pour le côté opposé, fait 4 pieds, lesquels ajoutés aux 38 pieds 9 pouces, feront en tout 42 pieds 9 pouces pour la largeur que devroit avoir le Vaisseau. Mais tous les Constructeurs ne donnent pas un aussi grand espace; il y en a qui se contentent d'en laisser assez pour que, si, par quelque accident, les bragues venoient à lâcher, la Chaloupe ne courût pas le risque d'être endommagée. Dans ce cas, une largeur de 40 pieds est plus que suffisante.

(525.) On voit, par ce principe, combien il importe que l'artillerie des Vaisseaux soit la plus courte qu'il est possible: sa manœuvre en sera beaucoup plus facile & plus prompte; l'équipage passeroit alors avec toute liberté entre la culasse des canons & la Chaloupe; & de plus, le poids de l'artillerie en seroit considérablement diminué. Les moments d'inertie seroient par là beaucoup moindres, & par conséquent, le Vaisseau en seroit plus fort & plus durable. On sacrifie tous ces avantages seulement pour obtenir un peu plus de vitesse dans la course des boulets; augmentation qui, bien examinée, se réduiroit peut-être à bien peu de chose; & en considérant leur effet, qui est alors beaucoup moindre, on verra qu'elle ne mérite aucune attention. En effet, par des expériences répétées sous les yeux de la Société Royale de Londres, on sçait que l'effet des boulets n'est pas proportionnel aux vitesses; au contraire, on l'a trouvé plus grand, lorsque les vitesses sont un peu moindres.

(526.) On conclut pareillement des mêmes principes, combien il est important de ne pas porter des Chaloupes d'une grandeur si énorme; elles sont d'un très-grand embarras, à cause du grand espace qu'elles occupent, & elles chargent prodigieusement le pont par le grand poids qui en résulte: ainsi, il y auroit un grand avantage à diminuer un peu leur capacité, & à rendre leur construction plus légère, comme le pratiquent quelques Nations.

(527.) Ayant une fois déterminé la largeur des Vaisseaux, on trouve leur longueur par les regles que nous avons exposées dans le *Chapitre* précédent. Quant à la profondeur, ou au creux, on la trouvera facilement en calculant, comme on l'a dit (*Liv. II, Chap. I*), le poids que doit avoir le Vaisseau tout équipé, & le volume qui correspond à ce poids, ce qui se fera en suivant les procédés qui nous avons enseignés dans le même *Chapitre*. On ne doit pas perdre de vue que moins le poids du Vaisseau sera grand, plus sa profondeur, ou son creux sera petit, & plus la vitesse du sillage sera grande.

## CHAPITRE III.

*De la Stabilité, ou de la Force du Vaisseau pour porter la voile.*

(528.) ON a employé tout le *Chapitre VI* du *Livre II* à expliquer & à calculer la force des Vaisseaux pour porter la voile. Dans le *Chapitre IV* du même *Livre II*, on a traité de l'inclinaison que les Vaisseaux peuvent prendre, dans le cas du repos, en vertu de l'action de quelque poids, ou d'une force qu'on leur applique; & dans le *Chap. III* du *Liv. IV*, on a traité de l'inclinaison qui est causée par la force avec laquelle le vent frappe les voiles. Nous avons déjà vu dans les *Art. 197 & 214*, qu'il y a quelque différence entre ces deux cas, toutes les fois que le centre des résistances latérales, ou des forces que les eaux exercent sur le côté du Vaisseau, ne coïncide pas avec le plan horizontal dans lequel se trouve le centre de gravité: mais nous avons vu également dans l'*Art. 386*, que cette différence est négligeable dans les Vaisseaux construits suivant l'usage ordinaire, ou à peu près, & par conséquent, que les deux cas se réduisent à un seul, qui est renfermé dans la formule donnée à la fin de l'*Art. 383*, laquelle exprime l'inclinaison que doit éprouver le Vaisseau. Or, comme cette inclinaison est en raison inverse de la Stabilité, ou de la force du Navire pour porter la voile, cette force sera donc comme le dénominateur de la formule, divisé par le numérateur; c'est-à-dire que la force des Vaisseaux pour porter la voile est en raison directe composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume de fluide qu'ils déplacent; & en raison inverse des moments latéraux qu'éprouvent les voiles. Mais ces moments sont comme le sinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & comme le moment avec lequel cette force agit dans la même direction (281 & 381.). Donc la force des Vaisseaux pour porter la voile est en raison directe composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume de fluide qu'ils déplacent; & en raison inverse composée du sinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & du moment avec lequel cette force agit dans la même direction.

(529.) Toutes ces quantités dépendent de beaucoup d'autres qui entrent dans leur composition. La hauteur du métacentre au-dessus

PLANC. I.

FIG. 31.

du centre de gravité dépend de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, & de la hauteur du centre de gravité au-dessus de ce dernier centre. Pour l'ordinaire le centre de gravité est plus haut que celui de volume : ainsi, en retranchant de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, la quantité dont les centres de gravité & de volume sont éloignés l'un de l'autre, il restera la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité. Dans le *Chapitre III* du *Livre I* nous avons expliqué fort en détail la manière de calculer la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume ; & nous avons dit que, si  $ABD$  représente le corps du Vaisseau,  $AD$  sa ligne de flottaison lorsqu'il est dans une situation droite, &  $GL$  la même ligne lorsqu'il est incliné ;  $C$  étant le centre de volume dans le premier cas, &  $N$  le même centre dans le second, en élevant la verticale  $NE$ , le point  $E$  où elle coupe la ligne  $BCE$ , qui est la verticale lorsque le Vaisseau est droit, est ce qu'on appelle le métacentre, &  $CE$  est la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume.

(530.) Cette hauteur, comme on le voit évidemment, dépend de la droite  $CN$ , ou du transport du centre de volume du point  $C$  au point  $N$  ; de sorte que plus cette distance sera grande, plus la hauteur  $CE$  du métacentre sera grande. Mais la distance  $CN$  dépend du rapport entre le nouveau volume  $LED$  du Vaisseau qui se submerge dans l'inclinaison, & le volume total  $ABD$  dont le Vaisseau est submergé ; par conséquent, plus ce rapport sera grand, plus la hauteur  $CE$  du métacentre sera grande.

(531.) Mais il ne faut pas croire que ces volumes dépendent seulement du bau, ou de la plus grande largeur du Vaisseau ; car il est évident qu'ils dépendent de l'assemblage de toutes les largeurs distribuées dans tous les points de la longueur du Vaisseau ; de sorte qu'en quelque point de la section horizontale, ou de la ligne d'eau supérieure, qu'on augmente la largeur du Vaisseau, le nouveau volume qui se submerge dans l'inclinaison, en deviendra plus grand, & par conséquent la hauteur  $CE$  deviendra aussi plus grande.

(532.) D'un autre côté, la distance  $CN$  est encore proportionnelle à la largeur  $ED$  ; & le volume qui se submerge dans l'inclinaison étant, comme le carré de  $ED$ , multiplié par la longueur du Vaisseau,  $CN$  sera comme la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau multipliée par sa longueur. Mais ceci ne doit, toutefois, s'entendre que dans le cas où le volume total dont le Navire est submergé dans le fluide, sera toujours le même ; mais en supposant que ce volume varie, la hauteur du métacentre

au-dessus du centre de volume , sera (530.) en raison directe de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur ; & en raison inverse du volume total que le Vaisseau aura de submergé dans le fluide : c'est ce résultat qu'on a trouvé à l'Article 150.

(533.) De cette sorte, le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, multipliée par le volume déplacé, sera comme la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur : par conséquent, si la section horizontale faite par la superficie de l'eau : c'est-à-dire, si le plan de flottaison ne varie pas, ce produit ne variera pas non plus.

(534.) Si le centre de gravité coïncide avec le centre de volume, la raison composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume de fluide que déplacent les Vaisseaux, sera la même que celle de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur : & par conséquent, le centre de gravité coïncidant avec le centre de volume, la force des Vaisseaux pour porter la voile est en raison directe composée de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur ; & en raison inverse du cosinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & des moments que les voiles produiroient dans la même direction.

(535.) On doit conclure de-là, que dans le cas où le centre de gravité coïncide avec celui de volume, la force du Vaisseau pour porter la voile dépend précisément ( le reste demeurant constant ) de la section horizontale du Vaisseau faite par la ligne de flottaison : de sorte que plus cette section sera grande, plus le Vaisseau aura de force pour porter la voile. Mais, comme nous l'avons dit ci-dessus, le centre de gravité ne coïncide pas ordinairement avec celui de volume, & est, au contraire, plus élevé ; ainsi, cette règle n'est pas d'une application générale, elle souffre des modifications à mesure qu'on fait quelque changement dans la disposition en hauteur, des différents poids dont on compose le total du Vaisseau & sa charge ; parce que c'est dans cette disposition de la charge que consiste la plus ou moins grande élévation du centre de gravité. Pour un Vaisseau de 60 canons, avec 42 pieds de largeur, nous avons trouvé (152, 153 & 154.) la hauteur  $CE$  du métacentre, au-dessus du centre de volume



de 11 pieds  $\frac{1}{4}$ , & la hauteur du centre de gravité, au-dessus de celui de volume (166.), de 2 pieds 4 pouces  $\frac{1}{4}$ : ainsi, la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, est seulement de 9 pieds 1 pouce  $\frac{1}{4}$  dans le Vaisseau de 70 canons qui a, proportionnellement, moins d'œuvres mortes (168.), & par conséquent déplace un moindre volume de fluide, non-seulement la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, est plus grande à proportion, mais la hauteur du centre de gravité au-dessus du centre de volume est plus petite; ainsi, la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité est, à ces deux égards, plus grande à proportion. Mais cette différence est, au reste, extrêmement petite, toutes les fois que les Vaisseaux sont semblables, & dans ce cas, toutes les hauteurs sont à peu près comme les dimensions linéaires des carenes. Ce n'est plus la même chose dans les Frégates, parce qu'à proportion leurs coques sont beaucoup moins pesantes, de même que leur artillerie. Ainsi, une Frégate de 20 canons avec 32 pieds de largeur, devrait seulement avoir son métacentre élevé au-dessus du centre de gravité de 6 pieds 11 pouces  $\frac{1}{4}$ , pour être en proportion avec le Vaisseau de 60 canons, tandis qu'on l'a trouvé (172.), de 7 pieds  $\frac{1}{4}$ . Le contraire arrive dans le Vaisseau à 3 ponts, à cause de sa grande quantité d'œuvres mortes & d'artillerie; son métacentre qui, pour garder la proportion du Vaisseau de 60 canons, devrait être élevé au-dessus du centre de gravité de 11 pieds 1 pouce, n'a été trouvé (173.), que de 8 pieds  $\frac{1}{4}$ ; élévation qui est moindre que dans le Vaisseau de 60 canons.

(536.) Quant au volume que le Vaisseau occupe dans le fluide, il est inutile de nous y arrêter, tout le *Chap. I*, du *Liv. II*, ayant été employé à cette recherche; & on trouve d'ailleurs ce volume déterminé pour les Vaisseaux de différentes grandeurs dans les *Articles* 112, 115, 117 & 118. Ces volumes doivent demeurer constants, à moins que les grandeurs des Vaisseaux ne varient, ou bien les épaisseurs & les pesanteurs des bois dont ils sont construits, comme nous l'avons dit dans le *Chapitre* cité, & dans le premier *Chapitre* de ce *Livre*. Par cette raison, si l'on met en pratique la diminution de l'échantillon des bois dans les Frégates, & son augmentation dans les Vaisseaux, comme on en a fait voir la nécessité dans le même *Chapitre*, il sera nécessaire d'avoir égard à cette différence.

(537.) L'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, seroit le complément de



celui que forme la quille avec les vergues, si la voile étoit parfaitement plane, & ne prenoit pas, en vertu de sa flexibilité, la courbure qu'elle prend, sur tout du côté sous le vent où cette courbure est très-grande. Ainsi, on voit clairement que la direction composée de toutes les directions partielles des forces qui agissent sur la voile, ne peut être perpendiculaire à la vergue, & qu'elle doit s'incliner un peu vers le côté sous le vent. Cette différence que tous les Auteurs ont regardée comme ne méritant aucune considération, peut monter jusqu'à  $20^\circ$ , & plus, comme on l'a vu dans l'Article 276: par conséquent, on ne peut non-seulement négliger d'y avoir égard, mais il est de la première importance d'y faire la plus sérieuse attention. Dans le Chap. I, du Liv. III, où nous avons donné dans un grand détail la théorie de la voile, nous avons trouvé (263.) que, CQ étant la quille, AK la vergue, & ABK une section horizontale de la voile, si, par les extrémités A & K, on mène les deux tangentes AO, KO, la ligne TO, qui divise l'angle AOK en deux parties égales, sera la direction suivant laquelle la voile agira. Pour trouver l'angle CTO que forme la quille avec cette direction, nous savons qu'en soustrayant les deux angles A & K de  $180^\circ$ , il reste l'angle AOK, dont la moitié est TOK. Ajoutant maintenant l'angle AKO à l'angle TOK, on aura l'angle OFA; & soustrayant de celui-ci l'angle ASC, que forme la quille avec la vergue, il restera l'angle CTO, qui est celui qu'on cherche. Faisant donc le calcul, on déduit la règle suivante \*.

*Ayant abaissé la perpendiculaire TD, l'angle DTO, dont la direction TO de la force de la voile tombe plus sous le vent que la perpendiculaire TD à la vergue, est égal à la moitié de la différence des deux angles en K & en A; & l'angle CTO que la quille forme avec la direction TO de la force avec laquelle les voiles agissent, est égal au complément de celui que forme la vergue avec la quille, augmenté de la moitié de la différence des deux angles que forme la vergue avec la voile en K & en A: d'où il suit que plus la vergue sera brassée sous le vent, & plus la voile prendra de courbure sous le vent, à l'égard de celle qu'elle prend du côté du vent, moins le Vaisseau aura de force pour porter la voile.*

(538.) En outre, nous avons démontré (268 & 269.) que la différence des angles K & A dépend de l'angle que forme la vergue

\* Le calcul dont il est ici question est très-facile; car  $AOK = 180^\circ - K - A$ , & partant  $TOK = 90^\circ - \frac{1}{2}K - \frac{1}{2}A$ . Mais  $KFO = DFT = 180^\circ - TOK - K = 180^\circ - 90^\circ + \frac{1}{2}K + \frac{1}{2}A - K = 90^\circ - \frac{1}{2}K + \frac{1}{2}A$ ; donc DTF qui est le complément de DFT  $= 90^\circ - 90^\circ + \frac{1}{2}K - \frac{1}{2}A = \frac{1}{2}K - \frac{1}{2}A = \frac{1}{2}(K - A)$ . Quant à la seconde partie de la règle, on voit clairement que  $CTO = CTD + DTF =$  le complément de  $QSK + \frac{1}{2}(K - A)$ .

avec la direction du vent, & de sa vitesse; de sorte que, *plus l'angle que forme la vergue avec la direction du vent sera grand, plus aussi la différence des angles K & A sera grande; & cette différence deviendra d'autant plus grande, à mesure que la vitesse du vent sera plus grande.* Ainsi, la vitesse du vent étant très-petite, la différence des deux angles est zéro, & elle augmente à mesure que la vitesse du vent augmente; de sorte que la force du Navire pour porter la voile devient d'autant moindre, à mesure que la vitesse du vent augmente davantage, & cela sans avoir égard à la plus grande force qu'il fait alors sur la voile, mais seulement par la plus grande courbure qu'il l'oblige de prendre. Nous avons trouvé dans l'Art. 276, que le Vaisseau allant à la bouline avec un vent qui permet de porter toutes les voiles, l'angle *DTO*, moitié de la différence des angles *K & A* est de  $8^{\circ} 20' \frac{1}{4}$ , & qu'avec un vent frais, le même angle est de  $21^{\circ} 3' \frac{1}{4}$ . Ceci admet quelques différences, parce qu'on déduit ces résultats d'une supposition déterminée.

(539.) *Le moment de la force qu'éprouvent les voiles est exprimé par le produit de la somme de toutes les forces qu'elles produisent par la hauteur du centre des mêmes forces au-dessus du centre de gravité du Vaisseau. La formule qui détermine les forces a été donnée, Art. 264, & elle fait voir que les forces des voiles sont en raison directe composée de la surface de toutes les voiles, de la vitesse du vent, du sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, & de la raison qu'il y a entre le sinus & l'arc de la demi-somme des angles K & A que la voile forme avec la vergue dans ses extrémités.*

(540.) La surface de chaque voile est le produit de sa chute par sa largeur moyenne; & en prenant la somme de ces produits pour toutes les voiles qui servent, comme on l'a vu, Art. 280, on aura la surface totale de la voilure. Mais si l'on détermine d'abord, comme dans l'Art. 281, la hauteur du centre des forces de chaque voile au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, & qu'on la multiplie par sa surface, comme on l'a fait dans le même Article, en prenant la somme de tous ces produits, on aura l'expression du moment des voiles, dans la supposition qu'elles soient planes, que le vent les frappe perpendiculairement, & que la vitesse du vent soit seulement d'un pied par seconde; il ne faut ensuite que multiplier cette quantité par le sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, par la vitesse du vent, & par la raison du sinus

---

\* On trouve dans l'original, *moins l'angle que forme, &c.*; mais c'est sûrement une faute d'impression. Voyez la fin de l'Art. 268.

à l'arc de la demi-somme des angles que la voile forme avec la vergue dans ses extrémités, & on aura le moment des voiles pour le cas proposé.

(541.) Comme la force du Vaisseau pour porter la voile est en raison inverse de ce moment, il s'ensuit que la force du Vaisseau pour porter la voile sera en raison inverse de la vitesse du vent, de la quantité des voiles déployées, de la hauteur du centre de cette voilure au dessus du centre de gravité du Vaisseau, du sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, & de la raison du sinus à l'arc de la demi-somme des angles que la voile forme avec la vergue dans ses deux extrémités. Ce rapport du sinus à l'arc devient négligeable, lorsque les vents sont foibles; car, même lorsque les vents sont violents, cas où (276.) l'angle *DTF* s'est trouvé de  $21^{\circ} 3' \frac{1}{4}$ , ce rapport est à peu près de  $\frac{11}{14}$ , ce qui ne diminue le moment des voiles que de  $\frac{1}{4}$ .

(542.) Ainsi, en donnant aux mâts & aux vergues des dimensions proportionnelles aux largeurs des Vaisseaux, comme le font ordinairement les Marins & les Constructeurs, les moments des voiles seront à peu près comme les cubes de ces dimensions. Mais, comme, dans les vaisseaux dont les fonds sont semblables, les volumes déplacés sont aussi comme les cubes des dimensions linéaires, les forces de ces mêmes Vaisseaux pour porter la voile, seront en raison directe des hauteurs des métacentres au-dessus des centres de gravité, & en raison inverse des sinus des angles que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent: & , comme ces angles, dans différents Vaisseaux, ne peuvent différer que très-peu entre eux, il s'ensuit que les forces pour porter la voile, dans les Vaisseaux dont les fonds sont semblables, seront à peu près dans la raison directe des hauteurs du métacentre au-dessus du centre de gravité.

(543.) On voit, d'après cela, que, dans les Vaisseaux de 60 & de 70 canons, qui, comme nous l'avons dit (535.), ont les hauteurs du métacentre au-dessus de leurs centres de gravité, à peu près dans la raison de leurs dimensions linéaires; on voit, dis-je, que leurs forces pour porter la voile seront aussi dans la raison de ces dimensions linéaires: mais, dans les Frégates & les Vaisseaux à trois ponts, cette raison n'aura pas lieu, attendu que les hauteurs du métacentre ne la suivent pas. Dans les Frégates, la force pour porter la voile sera un peu plus grande que cette raison ne l'indiqueroit; & dans les Vaisseaux à trois ponts, elle sera un peu plus petite. Nous avons trouvé (385, 387 & 388.), pour le Vaisseau de 60 canons, que les plus grandes inclinaisons peuvent aller depuis

12 jusqu'à 15 degrés , en supposant les vents violents , & l'appareil de la voilure étant proportionné à sa force. Celles du Vaisseau de 70 canons seront , dans le même cas , de  $10^{\circ} \frac{1}{4}$  à  $13^{\circ} \frac{1}{4}$  , attendu que les dimensions linéaires de ce dernier Vaisseau sont à celles du premier comme 8 est à 7. Les inclinaisons des Frégates de 20 canons seront de  $14^{\circ} \frac{1}{4}$  à  $17^{\circ} \frac{1}{4}$  , en suivant le rapport des hauteurs du métacentre au-dessus du centre de gravité , qui , dans ce cas , est celui de  $9 \frac{1}{4}$  à  $7 \frac{1}{4}$  ; & enfin les inclinaisons du Vaisseau à trois ponts seront de  $12^{\circ} \frac{1}{4}$  à  $15^{\circ} \frac{1}{4}$  , en suivant le même rapport , qui , pour ce Vaisseau , est celui de  $9 \frac{1}{4}$  à  $8 \frac{1}{4}$  .

( 544. ) Cet excès de force , pour porter la voile , qu'ont les Vaisseaux par rapport aux Frégates , a fait croire à quelques Marins qu'on pourroit tirer parti de cet avantage pour améliorer la marche des Vaisseaux , en élevant leur mâture , & augmentant par-là leur appareil , étant persuadés , d'après les raisons exposées , que cette addition ne pourroit produire aucun inconvénient. Mais on verra plus loin , & on a même déjà démontré (442.) que l'action, les efforts, ou les moments d'inertie que souffrent les mâtures dans les roulis , sont à peu près comme les quarrés des hauteurs des métacentres au-dessus des centres de gravité , & comme les poids des mêmes mâtures : par conséquent , ces efforts seront extrêmement plus grands dans les grands Vaisseaux ; ainsi , leurs mâtures , qui résistent seulement dans la raison de leurs poids , se trouvent très-exposées ; attendu qu'elles opposent moins de résistance , dans la raison inverse des quarrés des hauteurs des métacentres. A quels terribles accidents ne seroit-on donc pas exposé , si on augmentoit la mâture , & combien ne seroit-elle pas davantage exposée à se rompre ? C'est sur-tout ce qu'on doit éviter avec le plus grand soin.

( 545. ) Ayant déterminé la force d'un Vaisseau pour porter la voile , on peut trouver facilement celle d'un autre , qui différeroit un peu du premier dans son poids & dans son volume. Nous avons donné , dans l'Art. 391 , la formule qui résulte de cette variation ; & le dénominateur de cette formule renferme de plus le moment , ou le produit du volume ajouté , par la distance entre les centres de gravité du poids & du volume qu'on aura ajouté : en outre , ce même dénominateur contient encore la différence qui résulte dans le produit de la nouvelle hauteur du métacentre au-dessus du centre du nouveau volume , par ce même volume. Ainsi , de deux Vaisseaux dont les mâtures & les appareils sont égaux , les forces pour porter la voile , seront comme le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité , par le volume qu'occupe le premier Vaisseau , est au même produit ,



plus celui du volume qu'on ajouteroit au second Vaisseau, par la distance entre les centres de gravité du poids & du volume ajouté, plus encore la différence qui resultera dans le produit de la nouvelle hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, par le même nouveau volume. Il faut observer que ceci est pour le cas où le centre du poids ajouté est plus bas que celui du volume ajouté : mais si, au contraire, le premier centre est plus haut que le second, le produit de ce volume ajouté par la distance entre les deux centres, doit être retranché.

( 546.) Si, au lieu d'une augmentation de poids & de volume, on supposoit une diminution, alors les deux quantités qui en résultent pour le second Vaisseau, doivent être retranchées, lorsque le centre de gravité du poids retranché est plus bas que celui du volume aussi retranché. Ce sera le contraire, si le centre de gravité du poids retranché est plus haut que celui du volume.

( 547.) Si on ajutoit du lest à un Vaisseau, ou qu'on le chargeât de quelque autre poids, comme, dans ce cas, la section horison-tale faite par la superficie de l'eau, ne varie pas sensiblement, le produit de la nouvelle hauteur du métacentre au-dessus du centre du nouveau volume, par ce même volume, ne variera pas non plus (392.): ainsi, la seule augmentation qu'il y aura sera le moment, ou le produit du volume dont le Vaisseau seroit plus submergé, par la distance entre le centre de ce volume & celui du lest ajouté. Donc les forces pour porter la voile, avant & après avoir ajouté du lest, seront entre elles comme le produit du volume que le Vaisseau dépla-çoit dans son premier état, par la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, est à ce même produit, plus celui du volume ajouté, par la distance entre les centres de ce volume & du poids ajouté: ou, parce que les volumes sont comme les poids, ces forces pour porter la voile seront entre elles comme le produit du poids de tout le Vaisseau, par la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, est à ce même produit, plus celui du poids du lest ajouté, par la distance entre les centres de ce lest & du volume dont le Vaisseau se submerge davantage. Par exemple, dans le Vaisseau de 60 canons, nous avons trouvé (166.) la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité de 9 pieds  $\frac{1}{4}$ , & (161.) son poids de 43750 quintaux: ainsi, le produit de ces deux quantités est 399219. Supposons maintenant qu'on augmente la charge de ce Vaisseau de 3600 quintaux, placés à 15 pieds au-dessous de la superficie de l'eau; alors, comme la distance entre le centre de ce poids & celui du volume qui se submerge, pris dans la super-ficie de l'eau, est aussi des mêmes 15 pieds, le produit de cette distance



par le poids ajouté 3600 quintaux, sera de 54000; par conséquent, la force du Vaisseau pour porter la voile, dans le premier cas, sera à la même force, dans le second, comme 399219 est à 399219 plus 54000; ou, en réduisant, comme 175 est à 175 plus 24. La force du Vaisseau pour porter la voile, avec les 3600 quintaux de lest de plus, sera donc de  $\frac{175}{175}$  plus forte que lorsque le Vaisseau étoit dans son premier état; & l'inclinaison du Vaisseau en sera d'autant moindre.

(548.) Il suit de là qu'en ajoutant un poids au-dessous de la superficie de l'eau, le Vaisseau portera davantage la voile qu'auparavant; & par la même raison, qu'en retranchant un poids au-dessus de la même superficie, le Vaisseau portera encore davantage la voile. Ainsi, si l'on retranche, par exemple, un poids de 456 quintaux  $\frac{1}{2}$  dans la mâture, les agrès & apparaux, & qu'on suppose que le centre de gravité de ce poids est élevé de 60 pieds au-dessus de la superficie de l'eau; comme le nombre 456  $\frac{1}{2}$  est le produit de 9  $\frac{1}{2}$  par 50, le moment qu'il produira sera le produit de 9  $\frac{1}{2}$  par 50 & par 60, ou de 9  $\frac{1}{2}$  par 3000: donc la force du Vaisseau pour porter la voile, sera par-là augmentée de  $\frac{12}{175}$ . Si nous supposons que le centre de gravité de toute l'artillerie, est élevé de 9 pieds  $\frac{1}{2}$  au-dessus de la superficie de l'eau, & qu'on la rende plus légère de 1000 quintaux, le moment que produiroient ces 1000 quintaux seroit seulement le produit de 9 pieds  $\frac{1}{2}$  par 1000, ou seroit seulement le tiers de celui qu'on a trouvé ci-dessus: donc l'augmentation de force pour porter la voile seroit seulement le tiers de  $\frac{12}{175}$ , ou de  $\frac{4}{175}$ ; quantité qui ne mérite presque aucune considération. Ainsi, on se procure peu d'avantage dans la qualité de porter la voile par la diminution du poids de l'artillerie. On peut, en suivant le même procédé, soumettre à l'examen & au calcul tout autre cas qu'on voudra supposer.

(549.) Comme le produit d'un poids ajouté à la charge du Vaisseau, & placé au-dessous de la surface de l'eau, par sa distance à cette surface, exprime le moment dont la Stabilité, ou la force du Vaisseau pour porter la voile, est augmentée; & qu'au contraire, ce même produit exprime le moment dont la même force est diminuée, si, au lieu d'ajouter le poids, on le retranche: il s'ensuit que, si on transporte un poids d'une hauteur à une autre, le produit de ce poids, par la distance verticale à laquelle on le transporte, exprimera le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile, sera augmentée, si on a placé le poids plus bas qu'il n'étoit, ou le moment dont cette force est diminuée, si on l'a placé plus haut. Ainsi, ayant trouvé (514.) qu'en construisant de bois de sapin le Vaisseau de 60 canons, il entreroit 7000 quintaux de bois de moins dans sa

construction. Il est clair que c'est la même chose que si on retranchoit ce poids du centre de gravité de la coque du Vaisseau, lequel (161.) a été trouvé élevé de 11 pieds  $\frac{1}{2}$  au-dessus de la face supérieure de la quille. Supposons maintenant que les mêmes 7000 quintaux soient remplacés par 7000 quintaux de lest, dont le centre de gravité soit élevé de 3 pieds au-dessus de la quille, & nous aurons 8 pieds  $\frac{1}{2}$  pour la distance verticale à laquelle le poids a été transporté; ainsi, le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, sera égal au produit de 7000 multiplié par 8  $\frac{1}{2}$ , lequel produit est 60667. Si donc on vouloit que ce Vaisseau construit en sapin ne portât pas davantage la voile qu'il ne la portoit étant construit en chêne, on y parviendrait en diminuant le lest qu'on suppose ajouté, d'une quantité telle qu'étant multipliée par 15, distance du lest ajouté à la superficie de l'eau, il en résulât le même moment 60667. Cette quantité se trouve de 4044 quintaux  $\frac{1}{2}$ , lesquels étant retranchés des 7000 ci-dessus, il restera 2955 quintaux  $\frac{1}{2}$ ; c'est la seule quantité de lest dont le Vaisseau a besoin pour avoir autant de force pour porter la voile que lorsqu'il étoit construit en chêne; c'est ce que nous avons déjà dit à l'Art. 515.

(550.) Si on augmente le creux du Vaisseau, c'est-à-dire, si on augmente proportionnellement les profondeurs de tous les points de la surface de la carene qui est submergée dans le fluide, on trouvera, par la même règle, la différence qui doit en résulter dans la force pour porter la voile. Supposons, pour un instant, que toute la carene ainsi augmentée soit submergée dans le fluide, parce qu'on auroit augmenté proportionnellement le poids correspondant; dans ce cas, le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre du nouveau volume, par le même volume, ne varie nullement, à cause que la section faite à la superficie de l'eau ne change point. Donc il n'y a d'autre différence que le produit du poids ajouté, par la distance de son centre de gravité, à celui du volume ajouté, qui, dans ce cas, est le même que le centre de tout le volume du corps. Si donc toutes les profondeurs du Vaisseau de 60 canons recevoient une augmentation de  $\frac{1}{10}$ , son volume & son poids augmenteroient dans la même raison: le poids ajouté seroit donc de 4375 quintaux; & si son centre est placé 15 pieds au-dessous de la surface de l'eau, comme celui du volume est abaissé de 7 pieds  $\frac{1}{2}$ , il restera 7 pieds  $\frac{1}{2}$  pour la distance entre les deux centres du poids & du volume ajoutés; & le produit 34271 de 4375 par 7  $\frac{1}{2}$  sera la quantité dont la force pour porter la voile augmentera. Ainsi, cette force, avant d'avoir augmenté les profondeurs du creux, sera

à la même force, après avoir fait cette augmentation, comme 399219 est à 399219 plus 34271; c'est-à-dire que cette force dans le second cas sera plus grande que dans le premier de  $\frac{34271}{399219}$ , ou à peu près de  $\frac{86}{1000}$ .

(551.) Mais il faut observer que tout le poids 4375 quintaux ne peut pas se considérer comme lest placé à 15 pieds au-dessous de la superficie de l'eau; il faut tenir compte du bois qu'il faut nécessairement ajouter pour l'augmentation de la carene; les couples sont plus longs de toute l'augmentation qu'on donne au creux, & le nombre des bordages est plus grand. Supposons que l'augmentation de poids, provenant de celle du bois, soit de 1200 quintaux, & que son centre soit abaissé de 10 pieds au-dessous de la superficie de l'eau: alors, dans cette supposition, en soustrayant 7 pieds  $\frac{1}{2}$  de ces 10 pieds, il restera 2 pieds  $\frac{1}{2}$  pour la distance entre les centres de gravité du poids & du volume ajouté; & le produit 3400 de 1200 par 2  $\frac{1}{2}$ , sera le moment qui résulte de la quantité de bois ajouté. Ces 1200 quintaux étant maintenant retranchés des 4375, trouvés ci-dessus, il restera 3175 pour la quantité de lest qu'on doit ajouter, laquelle, étant multipliée par 7  $\frac{1}{2}$ , donnera le moment 24871; & ce dernier nombre étant ajouté à 3400, donnera pour le moment total 28271; moment qui est de 6000 plus petit qu'on ne l'avoit trouvé ci-dessus. La force pour porter la voile dans le second cas, ne sera donc plus grande qu'elle n'étoit dans le premier que de  $\frac{28271}{399219}$ , ou à peu près de  $\frac{71}{1000}$ .

(552.) En suivant la même règle, on peut disposer le Vaisseau de manière qu'il n'ait pas plus de force pour porter la voile, qu'il n'en avoit auparavant. Il ne faut, pour cela, que lui ôter une quantité de lest nécessaire pour produire un moment de 28271, dont la force pour porter la voile a été augmentée. Le volume qu'on enlève, dans ce cas, est celui dont le Vaisseau sortira de l'eau à la superficie de celle-ci; par conséquent, son centre peut être considéré comme à peu près dans la même superficie; & le moment sera le produit du lest qu'on doit ôter par la distance de son centre à la superficie de l'eau; distance qui, dans le cas présent, est de 15 pieds. Divisant donc les 28271 par 15, il vient au quotient 1885 quintaux; c'est la quantité de lest qu'on doit retrancher. Cette quantité 1885 quintaux étant donc soustraite des 3175 ci-dessus, le reste, 1290 quintaux, exprimera la quantité de lest qui est seulement nécessaire, pour que, dans ce second cas, le Vaisseau ait autant de force pour porter la voile que dans le premier; la batterie se trouvera par-là plus élevée

de toute l'épaisseur du volume qui correspond aux 1885 quintaux ; c'est-à-dire, d'environ 6 pouces.

(553.) Ce qu'on vient de dire de l'augmentation du creux, ou de celle du volume qui en est une conséquence, & que nous avons considéré comme placé au centre du volume de tout le Vaisseau, doit s'entendre de même de tout autre volume qu'on ajouteroit dans les fonds du Vaisseau, sans toucher à la section horizontale faite à la superficie de l'eau. Il ne faut que considérer où se trouve le centre de ce volume ajouté, & sa distance au centre du poids qu'on ajoute ; multipliant ensuite cette distance par le poids ajouté, le produit sera le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, dans le cas où le centre du poids est plus bas que celui du volume ; & au contraire, il marquera le moment dont cette même force sera diminuée, si le premier centre est plus haut que le second.

(554.) De-là il suit clairement que si le poids ajouté se place au centre du volume ajouté, la force du Vaisseau pour porter la voile n'en sera ni augmentée ni diminuée, quoiqu'on ait augmenté ses fonds, ou son volume.

(555.) Il suit pareillement que si on augmente le volume dans une partie, & qu'on le diminue dans une autre de la même quantité, la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, si le volume ajouté est plus élevé que le volume retranché, & elle sera diminuée dans le cas contraire. Car si l'on suppose que le poids correspondant au volume ajouté, soit placé en quelque endroit plus bas que le même volume, le moment qui en résultera sera le produit de ce poids, par sa distance au centre du volume ajouté ; duquel il faudroit soustraire le produit de ce même poids, par sa distance au centre du volume retranché : par conséquent, la différence de ces deux produits exprime, comme on voit, le produit du poids par la distance entre les centres des volumes ajouté & retranché.

(556.) Ceci fait voir combien il est important pour augmenter la force des Vaisseaux pour porter la voile, d'élargir ou de renfler les couples de proue & de poupe dans le voisinage de la flottaison ; & de diminuer, c'est-à-dire, de rendre plus fins par le bas les couples du milieu. Car dans ce cas le volume ajouté étant plus élevé que le volume retranché, la force du Vaisseau pour porter la voile en doit être augmentée.

(557.) En augmentant la longueur du Vaisseau, la coque & le volume submergé dans le fluide augmentent proportionnellement ; & le centre de gravité du poids du bois ajouté coïncide,



à peu près, avec le centre du total de la coque; lequel, dans le Vaisseau de 60 canons, est élevé (161.) au-dessus de la quille de 11 pieds  $\frac{1}{2}$ . Le centre du volume ajouté coïncide pareillement avec celui de tout le volume submergé, lequel, dans le même Vaisseau est abaissé de 7 pieds  $\frac{1}{2}$  au-dessous de la superficie de l'eau, ou, ce qui revient au même, est élevé de 10 pieds  $\frac{1}{2}$  au-dessus de la quille. Le poids de la coque a été trouvé dans le même Art. 161 de 27125 quintaux: donc si l'on augmente la longueur de  $\frac{1}{10}$ , il y aura 2712 quintaux  $\frac{1}{4}$  d'augmentation de bois. Mais le poids total du Navire est de 43750 quintaux, donc il faudra ajouter 4375 quintaux pour caler le Vaisseau jusqu'à sa ligne d'eau primitive; & par conséquent il faudra augmenter le lest de 1662 quintaux  $\frac{1}{4}$ . Le moment, ou l'augmentation de la force du Vaisseau pour porter la voile, consistera donc dans le produit 13023 de ces 1662 quintaux  $\frac{1}{4}$ , par la distance de leur centre de gravité au centre du volume, laquelle (550.) est de 7 pieds  $\frac{1}{2}$ ; & aussi dans le produit 2260 des 2712 quintaux  $\frac{1}{4}$  de bois par la distance de leur centre de gravité au centre de volume, laquelle est de 11  $\frac{1}{2}$  moins 10  $\frac{1}{2}$ , ou de  $\frac{1}{2}$ . Mais comme le centre du volume est plus bas que celui des 2712 quintaux  $\frac{1}{4}$  de bois; ce dernier produit doit être retranché du premier, & il reste seulement 10763, pour le moment avec lequel la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée. De plus, en augmentant la longueur, on augmente proportionnellement le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume multipliée par le même volume. Or, en réduisant ce volume en quintaux de poids, comme nous l'avons fait pour les autres quantités, le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume par le poids total du Vaisseau, est (154.), pour le Vaisseau de 60 canons, le produit de 11  $\frac{1}{4}$  par 43750, ou 503125, dont la dixième partie 50312  $\frac{1}{4}$ , est le moment dont, à cet égard, la force du Vaisseau pour porter la voile est augmentée. Joignant donc ce moment avec celui trouvé ci-dessus 10763, on aura 61075 pour le moment total dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée: & par conséquent, cette force avant l'augmentation de la longueur sera à la même force après l'augmentation, comme 399219 est à 399219 plus 61075. Ainsi, la force pour porter la voile dans le second cas sera plus grande que dans le premier de  $\frac{61075}{399219}$ , ou à peu près de  $\frac{3}{20}$ .

(558.) Si on veut que le Vaisseau n'ait pas plus de force pour porter



porter la voile qu'il n'en avoit auparavant, on divisera le moment 61075 par 15, distance de la superficie de l'eau au centre du lest qu'il faudra retrancher, & le quotient 4071  $\frac{1}{2}$  exprimera le nombre des quintaux qu'il faut retrancher. Dans ce cas, le Vaisseau, en conservant la même force pour porter la voile, aura sa batterie plus élevée de 8 pouces au-dessus de la surface de l'eau.

(559.) On peut faire le calcul de la même manière, en supposant qu'on allonge le Vaisseau dans quelqu'une de ses parties. Supposons, par exemple, qu'on l'allonge de 10 pieds dans son milieu, en faisant, dans cet espace de 10 pieds, tous les couples égaux au maître couple; alors, comme l'aire du maître couple qui est submergée dans le fluide, est de 620 pieds quarrés, le volume submergé sur la longueur de 10 pieds, sera de 6200 pieds cubiques, qui équivalent à un poids de 3952 quintaux. Le poids du bois qui entrera de plus dans la construction de cette longueur, sera de 1800 quintaux; son centre de gravité sera élevé à peu près de 11 pieds au-dessus de la face supérieure de la quille, ou abaissé de 7 pieds au-dessous de la superficie de l'eau; & celui du volume ajouté étant abaissé de 8 pieds au-dessous de la même superficie, il y a une différence d'un pied, laquelle étant multipliée par 1800, donnera 1800 de moment; c'est l'expression de la diminution de force pour porter la voile qui résulte du poids du bois. Retranchant maintenant les 1800 quintaux ci-dessus du poids entier 3952, il restera 2152 quintaux, lesquels expriment la quantité de lest qu'on doit ajouter. Multipliant cette même quantité par 7, distance à laquelle on le suppose placé au-dessous du centre du volume ajouté, on aura 15064 pour le moment dont la force pour porter la voile est augmentée. Donc en retranchant de ce moment le moment 1800, qui est négatif, il restera 13264 pour l'expression du moment réel dont la force pour porter la voile est augmentée. En outre, si nous nous servons de la méthode exposée dans l'Art. 151, pour trouver la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, nous trouverons que le produit de cette hauteur, par le même volume, doit augmenter, dans le cas dont s'agit ici, à peu près de  $\frac{1}{3}$ , ou de 65391. Ce moment étant ajouté à celui de 13264 qu'on a trouvé ci-dessus, on aura une somme de 77655: par conséquent, la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée de  $\frac{77655}{399219}$ , ou, à fort peu près de  $\frac{1}{5}$ . Ceci fait voir combien on augmente la Stabilité du Vaisseau, en faisant un certain nombre de couples égaux au maître couple; car, dans le cas de l'Article précédent, où l'on a augmenté proportionnellement toute la longueur du Vaisseau:

de  $\frac{1}{10}$ , ou de 15 pieds, il n'en a résulté que  $\frac{3}{10}$  d'augmentation dans la Stabilité, tandis que dans celui où la longueur a été seulement augmentée de 10 pieds, la Stabilité a été augmentée des  $\frac{4}{10}$ ; & si l'allongement avoit été fait de 15 pieds, la Stabilité eût été augmentée des  $\frac{6}{10}$ , quantité double de celle de l'Article précédent.

(560.) Si on vouloit que le Vaisseau, après avoir été augmenté de 10 pieds en couples égaux au maître couple, n'eût, pour porter la voile, que la même force qu'il avoit auparavant, on diviseroit les 77655 de moment par 15, distance de la superficie de l'eau au centre du lest qu'il faudra retrancher, & le quotient 5177 sera le nombre de quintaux de lest à retrancher. Dans ce cas, le Vaisseau, en conservant la même force pour porter la voile, aura sa batterie plus élevée au-dessus de l'eau d'environ 11 pouces. Il faut remarquer, dans ce cas, que le Vaisseau ne portant, dans son premier état (161.), que 4935 quintaux de lest, ce nombre étant joint aux 1800 quintaux, qui (559.) ont été auparavant ajoutés, le total sera de 6735, duquel retranchant 5177, il restera seulement 1558; c'est la quantité de lest avec laquelle le Vaisseau naviguera, en portant la voile avec la même force qu'auparavant.

(561.) Par la même méthode, on résout également le cas dans lequel on voudroit augmenter la largeur du Vaisseau; mais, comme on suppose qu'alors on augmente l'appareil dans la même proportion, il est nécessaire d'avoir égard à cette circonstance qui diminue beaucoup la Stabilité. Supposons donc que l'augmentation de la largeur soit de  $\frac{1}{10}$ , & que l'augmentation du bois qui en résulte soit dans la même proportion, le centre de gravité de cette quantité de bois ajouté étant le même que celui de la coque: mais, comme cette variation n'altère en rien le centre de volume, la Stabilité qui résultera de l'augmentation du bois & du lest, sera, comme dans le cas de l'augmentation de la longueur (557.), de 10763. Le produit de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de volume, par le même volume, est, dans ce cas, comme les cubes des largeurs (153.), ou comme 1000 est à 1331, & l'augmentation sera, par conséquent, comme 1000 est à 331: donc le produit 503125 augmentera maintenant de 166534. Ajoutant à cette augmentation les quantités 10763, & 399219, la somme sera de 566753. Divisant ensuite cette somme par 1331, & le nombre 399219 par 1000, ces deux diviseurs exprimant la raison des cubes des largeurs, ou les moments des appareils, on trouve enfin que la force du Vaisseau pour porter la voile avant l'augmentation de la largeur, est à la même force après cette augmen-

ration, comme 399219 est à 433145 : d'où l'on conclura que l'augmentation de cette force est à peu près de  $\frac{17}{100}$ .

(562.) On peut, sans augmenter la largeur principale du Vaisseau, ou sa plus grande largeur au maître couple, augmenter toutes les largeurs des autres couples. Dans ce cas, comme les Marins sont dans l'usage de régler leur appareil sur la largeur du maître couple, il restera toujours le même, & cependant la Stabilité augmentera beaucoup. Si nous supposons, par exemple, qu'on eût donné au Vaisseau des largeurs telles, qu'il en résultât une augmentation de la moitié de celle du cas précédent, ou qui fût la moitié de 167534, différence de 566753 à 399219, la force pour porter la voile, ou la Stabilité, avant l'augmentation des largeurs, seroit à la même Stabilité après cette augmentation, comme 5 est à 7, à fort peu près : & l'augmentation de cette force seroit de  $\frac{2}{7}$ ; quantité double de la plus grande que nous ayons trouvée précédemment.

(563.) On voit, d'après cela, combien il importe pour obtenir une bonne Stabilité, que le Vaisseau ait une largeur suffisante dans ses extrémités de poupe & de proue. Nous avons fait voir aussi dans l'Article 393, que si le corps du Vaisseau étoit composé de deux prismes triangulaires, il prendroit plus de 4 fois davantage d'inclinaison qu'un autre Vaisseau de la forme d'un parallépipède rectangle, ces deux Vaisseaux étant cependant de la même longueur & largeur, & du même volume ; cette très-grande différence vient des plus grandes largeurs du parallépipède à ses extrémités.

(564.) Enfin, en examinant tout ce qui est relatif à la Stabilité, ou à la force du Vaisseau pour porter la voile, il est essentiel de considérer un cas qui mérite la plus sérieuse attention ; c'est celui où le vent étant fort, le Vaisseau vient à *coëffer*. Nous avons démontré, dans l'Article 390, que si la vitesse du vent étoit de 60 pieds par seconde, le corps du Vaisseau pouvoit s'incliner de 35 degrés, & que l'eau pouvoit arriver un pied plus haut que les feuilletts des sabords de la seconde batterie. Il est donc absolument nécessaire de prendre toutes ses précautions pour prévenir cet accident, qui peut avoir les suites les plus dangereuses, parce que le Vaisseau étant dans cet état, l'effort, même médiocre, d'un coup de mer pourroit occasionner sa perte totale.



## CHAPITRE IV.

*De la Marche & du Rumb de vent que suivent les Vaisseaux.*

PLANC. IX.

(565.) NOUS avons examiné fort en détail ce qui regarde la marche, ou le mouvement progressif des Vaisseaux (*Liv. IV, Chap. I.*). Nous avons considéré ce mouvement comme composé de deux actions, l'une directe, ou dans le sens de la quille, & l'autre latérale, ou perpendiculaire à la première. Nous avons distingué les produits de ces deux actions, & celle qui en est composée, en nommant l'une, vitesse directe, la seconde, vitesse latérale, & la troisième, vitesse oblique; & outre ces trois vitesses, nous en avons considéré une autre, qui est celle avec laquelle le Vaisseau s'élève, ou gagne dans le vent; vitesse dont la connoissance n'est pas moins essentielle que celle des trois autres. De toutes ces vitesses, nous n'avons calculé que la première, parce qu'étant une fois connue, on en conclut facilement les deux autres. Mais, comme la formule qui la détermine est extrêmement compliquée (343.), ce qui la rend difficile à être entendue & expliquée avec la clarté qui conviendrait, nous nous contentons ici de tâcher de la faire entendre par une construction géométrique.

FIG. 33.

(566.) Supposons que  $QA$  représente la quille du Vaisseau,  $VE$  la vergue,  $VIE$  la voile, &  $JC$  la direction du vent. Par les extrémités  $V$  &  $E$  de la voile, soit mené les deux tangentes  $VB$ ,  $EB$ , & la ligne  $BD$  qui divise l'angle  $VBE$  en deux parties égales; ayant ensuite tiré une ligne quelconque  $FO$  perpendiculaire à la quille  $QA$ , on prendra sur cette ligne les parties  $GO$ ,  $GH$ , dans la raison des quantités constantes, qui, multipliées par les vitesses latérale & directe, donnent les résistances correspondantes latérale & directe. Or, on a calculé ces quantités dans le *Chapitre V du Livre II*, & l'on a trouvé (187.), pour le Vaisseau de 60 canons, qu'elles étoient 3316 & 294. Ainsi, pour ce Vaisseau, on aura  $GO$  est à  $GH$ , comme 3316 est à 294, & la même proportion aura lieu pour tout autre Vaisseau qui lui sera semblable. Du point  $H$  soit abaissé la ligne  $HK$  perpendiculaire sur  $BD$ , laquelle coupera la quille en  $M$ ; par ce point, tirant la ligne  $OML$ , & ensuite la ligne  $CLF$  qui lui soit perpendiculaire, cette dernière ligne sera le Rumb de vent que suivra le Vaisseau.



(567.) Maintenant, pour trouver sa vitesse, on formera sur  $GO$  &  $GH$  les deux triangles rectangles  $GNO$ ,  $GPH$ ; de sorte que  $GN$  soit parallèle à  $KH$ ; ensuite sur  $VE$  prolongée, on prendra  $CR$  égale à  $GN$ , & on abaissera sur  $CI$  & sur  $CQ$  les perpendiculaires  $RS$ ,  $RT$ . Cela fait, on prendra  $TX$  égale à  $GP$ , l'on fera  $GU$  telle que cette droite soit à  $GO$  comme la vingtième partie du nombre des pieds carrés de la surface de la voile qui est déployée (280), diminuée dans la raison de l'arc au sinus de la moitié de l'angle  $ZBE$ , est à la quantité constante, qu'on a dit être de 3316 pour le Vaisseau de 60 canons. De plus, soit tiré  $UH$ , & soit formé en  $O$  l'angle  $GOW$  égal à  $GUH$ ; & faisant enfin  $XY$  égal à  $GW$ , cette construction donnera  $YR$  est à  $RS$ , comme la vitesse du vent est à la vitesse directe du Vaisseau. De cette sorte, ayant tiré la ligne  $YS$ , si l'on prend  $Ya$  égale au nombre de pieds que le vent parcourt dans une seconde, & si l'on tire  $ab$  parallèle à  $RS$ , la droite  $ab$  exprimera le nombre de pieds que le Vaisseau parcourra directement, aussi dans une seconde, c'est-à-dire, suivant la direction  $CQ$  de la quille. Prenant donc ensuite sur  $CQ$  la partie  $Cd$  égale à  $ab$ , & élevant la perpendiculaire  $de$ , la partie  $Ce$  sera la vitesse oblique, &  $de$  sera la vitesse latérale du Vaisseau.

(568.) Si du point  $C$  on élève la ligne  $Cf$  perpendiculaire à la direction  $IC$  du vent; & si l'on abaisse sur cette ligne la perpendiculaire  $ef$ , alors  $fe$  exprimera la quantité dont le Vaisseau gagne dans le vent.

(569.) Cette construction peut aussi servir pour déterminer les avantages qui peuvent résulter de la variation de quelques-unes des quantités, lignes, ou angles dont elle dépend. Si les deux lignes  $YR$  &  $RS$  ne varioient pas, comme il paroît au premier coup d'œil qu'elles ne devraient pas varier, la quantité & la disposition de l'appareil étant les mêmes, les vitesses du Vaisseau seroient comme celles du vent: mais le vent venant à augmenter, la courbure des voiles déjà plus grande sous le vent augmentera à l'égard de celle qui a lieu dans la partie du vent; & par conséquent, la direction  $DB$  tombera plus sous le vent. L'angle  $QDB$ , & son égal  $NGO$  augmenteront, ce qui diminuera  $GN$ , & son égale  $CR$ ; & quoique cette diminution ne fasse pas varier la raison de  $SR$  à  $RX$ , parce que ces deux droites diminuent proportionnellement, cependant comme la quantité  $XY$  demeure constante, il s'ensuit que la raison de  $SR$  à  $RY$  qui est celle dans laquelle doivent être les vitesses du Vaisseau & du vent,



doit nécessairement devenir plus petite. Cette différence peut être diminuée en ayant soin de diminuer, autant qu'il sera possible, la courbure de la voile, laquelle dépend beaucoup de sa largeur & de la qualité de la toile dont elle est faite.

(570.) Si on augmente la quantité de voilure,  $GU$  augmentera dans la même raison, &  $GW$ , ou son égale  $XY$  diminuera dans la raison inverse de celle suivant laquelle doit augmenter la raison de  $SR$  à  $RY$ , ou la raison des vitesses du Vaisseau & du vent; mais comme  $RS$  demeure constante, les vitesses du Vaisseau seront en raison inverse des  $RY$ . Si nous supposons, par exemple, que les trois lignes  $SR$ ,  $RX$ , &  $XY$ , sont entr'elles comme 3, 5, & 4, comme elles le sont en effet, à peu près, lorsque le Vaisseau va à la bouline avec tout son appareil, en diminuant  $XY$  de  $\frac{1}{4}$ , diminution qui équivaut à l'augmentation de voilure des deux perroquets,  $XY$  sera comme  $\frac{3}{4}$ , & la vitesse du Vaisseau dans le premier cas sera à sa vitesse dans le second, comme 8 est à 9, ou comme 17 est à 18: de sorte que sur chaque 17 milles il y aura un mille d'augmentation, la voilure étant augmentée de  $\frac{1}{4}$ .

(571.) La variation de l'angle que forme la vergue avec la quille, est celle qui affecte plus sensiblement la vitesse du Vaisseau. On a traité cet objet d'une manière fort étendue, dans le *Chapitre II du Livre IV*, & on a démontré les avantages qu'on peut tirer de la disposition des voiles; de sorte que ces avantages peuvent être tels que les Bâtiments parviennent enfin à marcher plus vite que le vent. En effet, si au lieu de disposer l'appareil de façon que les vergues forment l'angle  $QCE$  de  $40^\circ$ , comme le disposent les Marins dans le cas où l'on cingle à la bouline, on le dispoit de manière que cet angle fût seulement de  $28$  à  $29^\circ$ , on voit bien, en suivant les règles prescrites, que  $SR$  devient plus grand dans la seconde disposition, & que  $RY$  devient plus petite; par conséquent, la vitesse du Vaisseau doit aussi devenir beaucoup plus grande à l'égard de celle du vent. On pourroit croire, par la même raison, qu'en diminuant encore davantage cet angle, la vitesse du Bâtiment iroit toujours en augmentant; mais cependant il n'en est pas ainsi: cette augmentation a une limite ou un *maximum*, passé lequel la marche diminue. Car il est clair que si la droite  $DB$  parvient à être perpendiculaire à la quille  $QA$ ,  $GN$  coïncidera avec la même quille, que même elle s'évanouira, le point  $N$  tombant sur le point  $G$ , & de même le point  $R$  sur  $C$ , ce qui rend  $SR$  égale à zéro; &

quoique la droite  $RX$  s'évanouisse en même temps,  $XY$  demeure constante, & la relation de  $SR$  à  $RY$ , ou de la vitesse du Bâtiment à celle du vent est infiniment petite.

(572.) On a trouvé (364.) que ce *maximum* avoit lieu pour le Vaisseau de 60 canons, lorsque l'angle  $QCE$  est de  $28^{\circ} 47'$ , dans le cas où ce Vaisseau cingle à la bouline, avec tout son appareil déployé; & on a dit au même endroit, qu'on ne pouvoit obtenir ce *maximum*, à cause que les haubans & l'étai ne permettent pas de faire cet angle  $QCE$  beaucoup moindre que de  $40^{\circ}$ . Dans les Bâtiments à voiles latines, on peut, sans le moindre embarras, former cet angle de la grandeur nécessaire; & , dans le cas du vent large, il est évident qu'on peut aussi le former dans les Vaisseaux. Dans la supposition que la direction du vent forme avec la quille un angle ouvert par la poupe de  $46^{\circ}$ , nous avons trouvé (363.) qu'avec 17680 pieds quarrés de voilure, l'angle  $QCE$  doit être de  $50^{\circ} 11'$ , tandis que les Marins le forment de  $70^{\circ}$ ; d'où l'on a conclu que la vitesse du Vaisseau, dans le cas de la meilleure disposition, est à la vitesse qui résulte de la pratique des Marins, comme 71 est à 64, c'est-à-dire qu'elle est presque de  $\frac{1}{4}$  plus grande.

Fig. 551

(573.) Cette disposition avantageuse des angles n'est pas cependant constante, comme l'ont cru jusqu'à présent les Géometres; elle dépend de la quantité de voilure qui est déployée. Car on a vu, dans le même Article 363, que dans le même cas de vent large, le Vaisseau naviguant avec seulement la grande voile & la misaine; c'est-à-dire, ne portant que 5200 pieds quarrés de voilure, on a vu, dis-je, que cet angle doit être de  $56^{\circ} 21'$ ; au lieu  $50^{\circ} 11'$ ; & le Vaisseau cinglant à la bouline (364.), il doit être de  $40^{\circ} 42'$ , comme le font à peu près les Marins; de sorte que *plus la quantité de voile déployée est grande, plus l'angle que forme la vergue avec la quille doit être petit.*

(574.) Cet angle dépend encore de la relation entre  $GO$  &  $GH$  (361.); de sorte que *plus  $GH$  sera petit à l'égard de  $GO$ , plus l'angle que forme la vergue avec la quille doit être petit; & par conséquent, plus le Bâtiment sera fin, ou plus la relation entre les quantités constantes qui, multipliées par les vitesses directe & latérale, expriment les résistances directe & latérale, sera petite, plus aussi cet angle sera petit.* Les vergues d'un Chebec doivent, par conséquent, former avec sa quille un angle plus petit que celles d'un Vaisseau; & les vergues d'une Galere, ou d'une Goëlette\* doivent encore former un angle plus petit que celles d'un Chebec.

---

\* En Espagnol *Gelaza*.

(575.) Le même angle doit également diminuer (361.) lorsque la différence entre les angles  $QCE$  & le complément de  $BDQ$  qui résulte de la courbure plus ou moins grande de la voile, diminue; de sorte que *moins la courbure de la voile sera grande du côté sous le vent à l'égard de la courbure du côté du vent, plus cet angle doit être petit.* Ainsi, cet angle doit dépendre encore de la qualité & de la tension de la voile. Toutes ces considérations font qu'il est difficile de donner une solution aussi simple & aussi facile pour la pratique qu'il seroit à désirer. Le plus court sera de suivre le calcul tel qu'on l'a exposé depuis l'Art. 360 jusqu'à l'Art. 364.

(576.) Dans l'analyse que nous faisons de tout ce qui concerne la marche du Vaisseau, il est nécessaire que nous ayons égard à la nature de sa construction; c'est-à-dire, à la raison dans laquelle se trouvent les lignes  $GO$  &  $GH$ , qui est celle des quantités constantes qui, multipliées par les vitesses correspondantes, expriment les résistances latérale & directe. Supposons que  $GH$  devienne plus petite; dans ce cas, l'angle  $GUH$ , & son égal  $GOW$ , seront aussi plus petits; de sorte que  $GW$ , ou son égal  $XV$ , sera toujours comme  $GH$ . Ainsi, à mesure que  $GH$  diminue à l'égard de  $GO$ ,  $YR$  diminuera pareillement à l'égard de  $RS$ ; & par conséquent, la raison de  $SR$  à  $RY$ , laquelle est celle des vitesses du Vaisseau & du vent, deviendra plus grande. La droite  $XT$  égale à  $GP$  doit également diminuer; donc, par ces deux raisons réunies, la relation de  $SR$  à  $RY$  doit devenir plus grande. La droite entière  $TY$  diminue donc dans la même raison que  $GH$ ; & comme  $SR$  demeure constante, les vitesses des Vaisseaux seront dans la raison inverse des  $RY$ , quantités qui dépendent de la constante  $RT$ , & des  $TY$ , qui sont comme les  $GH$ . D'après cela, il faut conclure que, si, dans le Vaisseau de 60 canons, pour lequel nous avons trouvé que  $GO$  est à  $GH$ , comme 3316 est à 294, & dans lequel  $RT$  est à peu près égale à  $TY$ , nous augmentons la longueur de  $\frac{1}{10}$ , la ligne  $GH$  sera aussi plus petite de  $\frac{1}{10}$ , sans aucune différence sensible: donc la première vitesse sera à la seconde, comme 2 moins  $\frac{1}{10}$  est à 2, ou comme 19 est à 20: de sorte que, pour chaque 19 milles, le Vaisseau parcourra un mille de plus. Si, en considération de l'augmentation de la longueur, & par conséquent de l'augmentation de la capacité, on jugeoit à propos de retrancher une certaine partie du lest pour que la force du Vaisseau pour porter la voile fût la même qu'auparavant l'augmentation de la longueur; alors  $GH$  diminueroit encore de quelque chose; mais on retireroit très-peu d'avantage de cette dernière opération, attendu qu'on

a démontré (356.) que le Vaisseau étant calé de 6 pouces de plus ou de moins, il n'en résulte que  $\frac{1}{100}$  de différence dans la vitesse, ce qui équivaut à  $\frac{1}{100}$  de milles par heure; quantité absolument négligeable. C'est pour cette raison, & d'un autre côté, parce que le défaut de stabilité peut être très-préjudiciable, qu'on a dit que le Vaisseau doit être toujours submergé de toute la quantité qui est nécessaire pour lui procurer une stabilité suffisante.

(377.) Non-seulement la marche du Vaisseau varie, par les changements qui arrivent à la raison de  $GO$  à  $GH$ ; mais la même chose arrive encore, en partie, lorsque ces quantités diminuent, quoiqu'elles conservent entre elles la même raison; parce qu'alors non-seulement les autres quantités diminuent dans la même raison, mais encore parce que  $GW$  varie dans la raison doublée de cette raison, comme on peut le voir dans l'Art. 357.

(378.) De la combinaison de ces trois quantités, la longueur, la largeur & le creux, on a déduit (358.) que, conservant au Vaisseau la même capacité, plus la longueur sera grande, & les deux autres dimensions petites, plus la vitesse sera grande. Mais si on conserve la même longueur, & qu'on augmente une des deux autres dimensions, en diminuant l'autre à proportion, le Navire d'une plus grande largeur, & d'un moindre creux, marchera avec plus de vitesse, d'un vent large; & celui d'une moindre largeur, & d'un plus grand creux, marchera mieux avec des vents près: bien entendu qu'on suppose, dans les deux cas, les appareils proportionnels aux largeurs. Cette théorie a été confirmée bien des fois par la pratique.

(379.) L'expérience n'a pas moins confirmé ce que nous avons démontré dans l'Art. 359; & que nous avons déduit des résistances qu'éprouvent les carènes des Vaisseaux, à raison de ce que le fluide cesse d'être de niveau; & nous avons fait voir (359.) que cet effet est plus grand dans les petits Vaisseaux à proportion que dans les grands. Ainsi, il résulte de là que, quoique sans cette circonstance, les petits Vaisseaux fussent être meilleurs voiliers; cependant ils le sont moins, à mesure que la vitesse, & par conséquent la dénivellation, augmente, & par conséquent, dans les bâtimens semblables & semblablement disposés, les petits marcheront mieux avec un petit vent, & les grands avec un vent violent.

(380.) Enfin, la marche du Vaisseau dépend aussi de la courbure plus ou moins grande de la voile du côté sous le vent, à l'égard de celle qu'elle a du côté du vent; parce que plus cette courbure sera grande, plus aussi l'angle  $BDQ$  le sera, de même que son égal  $NGO$ ;  $GN$  & son égale  $CR$  deviendront plus petites: & quoique  $RS$  &  $RX$  diminuent, dans la même raison,  $XY$  demeurera constante, & par conséquent, la raison de  $SR$  à  $RY$ , ou des vitesses du Vaisseau &



PLANC. IX.

du vent, sera plus petite. Il paroît que c'est de ce principe que provient la différence que les Marins ont observée entre les effets que produisent les voiles hautes & les basses, les premières produisant un plus grand effet que les secondes. Car, comme on ne porte les voiles hautes qu'avec des vents foibles, leurs courbures, dans ces cas, sont moindres, & par conséquent, leurs effets sont plus grands; au contraire, les basses voiles, ou les voiles majeures, qu'on porte par des vents très-violents, prennent des courbures très-considérables, & ne peuvent produire des effets analogues à ceux qu'elles produiroient par des vents foibles; mais, en supposant les circonstances les mêmes, ou que le temps soit le même, alors des voiles égales, & disposées de la même manière, produisent des effets égaux, à moins qu'en vertu de leur qualité différente, elles ne prennent aussi des courbures différentes.

(581.) Quoique, dans tout ce qu'on vient de dire, on ait examiné & analysé tous les résultats qui peuvent naître de la variation des différentes quantités qui concourent à la détermination de la vitesse, ou de la marche du Vaisseau; il nous paroît cependant qu'il ne peut manquer d'être très-intéressant pour les Marins de connoître quel est le vent qui doit faire cingler le Vaisseau avec la plus grande vitesse. Car, quoique la pratique ait fait connoître que c'est le vent large qui produit cet effet, on a cru, & l'on croit encore, que cela vient de ce qu'on peut employer un plus grand nombre de voiles lorsqu'on navigue vent large, que naviguant vent arrière; & l'on étoit loin d'imaginer que la même chose arrivoit en faisant servir utilement les mêmes voiles dans l'un & l'autre cas, comme nous l'avons démontré ci-devant (365 & 366.). Nous avons donné, dans ces deux *Art.*, une nouvelle formule pour trouver l'angle  $JCA$  que la direction du vent doit faire avec la quille, pour que le Vaisseau marche avec la plus grande vitesse qu'il est possible, laquelle fournit la construction suivante. Sur un triangle rectangle quelconque  $GNO$  soit pris  $Hg$  égal  $WG$  plus  $GH$ , & des points  $H$  &  $g$  soit tiré les droites  $Hh$ ,  $gb$  parallèles à  $GN$ ; ayant ensuite décrit le demi-cercle  $hkO$ , soit tiré  $hk$ , & l'on aura l'angle  $bhk$  égal à l'angle  $ACJ$ . L'angle  $JCE$  que la vergue  $VE$  doit former avec la direction  $JC$ , doit être droit, pour que le Vaisseau acquière la plus grande vitesse possible.

(582.) Cette direction est donc variable, quoique dans le même Vaisseau, parce qu'elle dépend de  $WG$ , qui est en raison inverse de la quantité de voiles que le Vaisseau porte déployée. A mesure que cette quantité augmente, les quantités  $GW$  &  $Hg$  diminuent, & l'angle  $Ohk$ , ou son égal  $ACJ$ , devient plus grand. Au contraire, en diminuant de voile,  $GW$  &  $Hg$  augmentent, & les angles diminuent jusqu'à ce que le point  $g$  tombant sur  $O$ , ils s'évanouissent, & le vent arrière est alors le plus avantageux. Nous

FIG. 55.

FIG. 53.  
& 55.



avons trouvé (367.), pour le Vaisseau de 60 canons, qu'avec 17680 pieds quarrés de voilure, qui font la seule étendue utile, naviguant vent large, nous avons trouvé, dis-je, que l'angle  $ACJ$  doit être de  $41^{\circ} 56'$ ; & le même Vaisseau portant seulement une voilure de 8934 pieds quarrés\*, on a vu que cet angle devient zéro, & que c'est alors le vent arriere qui est le plus avantageux. On a dit encore dans l'Article 350, qu'en naviguant vent arriere, le Vaisseau peut porter utilement 12950 pieds quarrés de voilure. Si on vouloit naviguer avec cette voilure, en employant l'angle  $ACJ$  le plus avantageux qui lui correspond, on trouveroit cet angle de  $32^{\circ}$  pour le même Vaisseau de 60 canons; & l'augmentation de vitesse qui résulteroit de l'emploi, cet angle ne seroit que de  $\frac{1}{4}$ . Mais, si la différence est si petite dans un Vaisseau, il n'en est pas de même dans une Embarcation plus fine, comme une Galere, ou un Chebec, parce que, dans ces Bâtimens, la plus grande partie de la voilure entiere sert dans l'un & l'autre cas; & d'ailleurs, l'angle  $ACJ$  s'ouvre davantage, parce que la voilure est, à proportion, en plus grande quantité.

(583.) Cet angle dépend encore de la relation entre  $GO$  &  $GH$ ; car à mesure que  $GH$  devient moindre,  $GW$  &  $Gg$  le deviennent aussi, & par conséquent l'angle  $Ohk$ , & son égal  $ACJ$  deviennent plus grands. Ainsi, l'angle le plus avantageux dans un Chebec est plus grand que dans un Vaisseau; & dans une Galere il est encore plus grand que dans un Chebec. Nous avons trouvé cet angle pour le Chebec (368.) de  $63^{\circ} 19'$ ; & nous avons vu qu'en l'employant, la vitesse du Chebec est à celle du vent, comme 163 est à 100; c'est à dire que la vitesse de cette Embarcation est égale à celle du vent plus environ ses deux tiers; de sorte que, si la vitesse du vent étoit de 15 pieds par seconde, celle du Chebec seroit de 24 pieds  $\frac{11}{100}$ , ce qui fait 14 milles  $\frac{52}{100}$  par heure.

(584.) La marche des Vaisseaux pour s'élever vers l'origine du vent, ou leur vitesse pour gagner au vent, dépend principalement de la vitesse directe (355.), & par conséquent, de toutes les circonstances qui la produisent & peuvent la modifier, comme nous l'avons vu ci-dessus. Cependant les angles les plus avantageux que les vergues & le vent doivent former avec la quille, sont susceptibles de quelque différence, & même cette différence est quelquefois considérable; car il est nécessaire d'avoir égard à la dérive, de laquelle dépend également la quantité dont le Vaisseau gagne au vent. Nous avons donné, dans l'Art. 371, les formules pour déterminer ces angles; mais elles sont si compliquées, que, même dans le calcul, nous n'avons pas jugé convena-

\* On trouve dans l'original 8065 pieds quarrés; mais c'est sans doute une faute, car cela n'est pas conforme à l'Article 367, auquel l'Auteur renvoie. Cette même différence se trouve dans le Discours Préliminaire, Tome 1, mais nous l'avons rectifiée.

ble de les réduire à une seule, comme il est d'usage de le faire, pour la facilité des applications. Nous nous sommes contentés de les appliquer à différents cas, pour le Vaisseau de 60 canons; d'abord, en supposant que le vent est foible, & que le Vaisseau porte beaucoup de voile; ensuite au cas où il porte peu de voile, & que le vent est fort; & enfin à celui où le Vaisseau porte peu de voile, & où le vent est foible; & on a vu, dans tous ces cas, que les angles avantageux avec lesquels le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible, ne sont point les mêmes. Le Vaisseau portant toute sa voilure qui est de 23050 pieds quarrés, & le vent étant foible, on a trouvé que l'angle que doit former la quille avec le vent, est de  $56^{\circ}$ , & celui que doivent former les vergues avec la quille, de  $30^{\circ} 33'$ . Lorsque le Vaisseau porte seulement ses deux basses voiles, ou que sa voilure est réduite à 6130 pieds quarrés, & que le vent est fort, ces angles doivent être de  $84^{\circ} 44'$  & de  $82^{\circ} 14'$ . Avec cette même voilure, le vent étant foible, ils sont de  $66^{\circ} 13'$ , & de  $47^{\circ} 20'$ . Comme les angles de ce dernier cas approchent beaucoup de ceux qu'emploient généralement les Marins, on voit évidemment combien ils sont loin, dans tous les autres, de jouir des avantages que la Géométrie leur offre.

(585.) Il suit de ce principe, que l'un & l'autre angle doivent augmenter à mesure que le vent augmente, & que les voiles diminuent. Celui que la direction du vent forme avec la quille, augmente depuis  $56^{\circ}$  jusqu'à  $84^{\circ} 44'$ ; & celui que la quille forme avec les vergues, augmente depuis  $30^{\circ} 33'$  jusqu'à  $82^{\circ} 14'$ . On prendra donc une valeur moyenne dans les autres cas, qui sont aussi les cas intermédiaires; ou bien, si l'on veut une plus grande exactitude, on aura recours aux formules, particulièrement lorsque le Vaisseau, pour lequel on fait le calcul, est d'une construction très-différente; car cette circonstance influe beaucoup sur la valeur des quantités. Si on applique le calcul à la formule de l'*Art.* 360, on trouvera que l'angle que doivent former les vergues avec la quille, pour que le Vaisseau marche avec le plus de vitesse qu'il est possible, est de  $26^{\circ} 55'$ , celui de la quille & du vent étant supposé de  $56^{\circ}$ ; par conséquent, l'angle qui fait gagner au vent le plus qu'il est possible, n'est pas celui qui fait faire au Vaisseau le plus de chemin. C'est aussi ce que démontrent les formules particulières par lesquelles on détermine ces angles. Dans le cas présent, où la différence est le moins sensible, on la trouve de  $3^{\circ} 38'$ .

(586.) Enfin, nous avons vu, dans l'*Art.* 376, qu'en employant les angles avantageux avec toutes les voiles & peu de vent, la quantité dont le Vaisseau gagnera au vent, est à celle dont il gagne dans les

mêmes circonstances, sa voilure étant disposée selon l'usage ordinaire des Marins, comme 164 à 125, ce qui est près d'un tiers de plus, & démontre la nécessité de ne pas négliger un avantage aussi considérable. Il est vrai que, dans les Vaisseaux, il est difficile qu'on puisse former des angles aussi aigus que l'exige le cas où l'on porte beaucoup de voiles : mais dans les bâtimens à voiles latines, il n'y a aucune difficulté. Dans les Vaisseaux même, en faisant usage de drosses, & prenant le parti de lâcher les haubans de l'avant, ce qui peut se faire sans aucun risque, lorsque le vent est foible ; circonstance qui est précisément celle où ce brassage extrême est nécessaire, on pourroit amener les basses vergues au point d'être très-proches de former les angles requis : quant aux autres vergues, on y parvient sans aucune difficulté.

(587.) Outre ces attentions, qui sont les principales, il en est une qu'il est absolument nécessaire que les Marins aient présente à l'esprit ; c'est de tenir le Gouvernail, autant qu'il est possible, dans une situation toujours parallèle à la route que suit le Vaisseau. Car, dans toute autre position, le Gouvernail ne peut manquer de retarder beaucoup le sillage.

## CHAPITRE V.

### *Du Gouvernement, ou du Manège, du Vaisseau.*

(588.) LE Gouvernail est seulement une des puissances qui concourent au Manège ou au Gouvernement du Vaisseau, quoiqu'assez ordinairement il soit regardé comme l'unique. Nous avons donné la théorie de cette Machine, dans le *Chap. II* du *Liv. III*, & nous avons trouvé quelque différence entre nos résultats & ceux que les Géomètres ont déterminés jusqu'à présent, à cause que nous nous sommes fondés sur d'autres principes. Nous avons donné, dans l'*Art. 296*, la formule de la force que fait le Gouvernail dans la direction perpendiculaire à la quille, qui est seulement celle qui contribue au Manège ; & l'on a vu, par cette formule, que plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus la surface du Gouvernail sera étendue, & plus la quête de l'étambot sera petite ; plus la puissance du Gouvernail sera grande, en observant toutefois que le Gouvernail faisant des angles égaux avec la quille, tant du côté de babord que du côté de tribord, la force du Gouvernail pour faire arriver le Vaisseau est toujours plus grande que celle pour le faire venir au vent. Ces connoissances avoient déjà été données par les Géomètres qui nous ont précédés ; mais il n'en est pas de même à l'égard de l'angle que le Gouvernail doit former avec la

quille, pour qu'il produise la plus grande force qu'il est possible; car ils ont déterminé cet angle de  $54^{\circ} 44'$ , tandis que, dans l'*Art.* 293, nous l'avons trouvé de  $45^{\circ}$ , dans le cas où la dérive est nulle; de  $45^{\circ}$  moins la dérive, lorsqu'il s'agit d'arriver; & de  $45^{\circ}$  plus la dérive, dans le cas où il faut venir au vent. Ces différents objets ont été démontrés dans le *Chapitre* cité, auquel nous renvoyons. Malgré cela, nous avons dit, dans l'*Art.* 296, qu'il ne convient nullement de chercher à faire former ces angles au Gouvernail, non seulement à cause que cela est peu nécessaire, vu le peu d'avantage de ces angles sur ceux dont les Marins font usage, mais aussi pour éviter les inconvénients qu'il y auroit à accourcir la barre du Gouvernail, ce qui seroit cependant absolument nécessaire pour parvenir à les former.

(389.) Nous avons fait voir également (298.) combien il importoit, pour augmenter la puissance du Gouvernail, que sa figure approchât, autant qu'il est possible, de celle d'un triangle, ainsi que l'expérience l'avoit déjà fait découvrir aux Marins. Cette particularité n'avoit encore été nullement remarquée, & il est bien étonnant qu'une pratique dépourvue de lumières soit parvenue à donner une véritable connoissance sur cet objet, si long-temps avant la théorie.

(390.) Il est nécessaire que la distance horizontale du Gouvernail au centre de gravité du Vaisseau, qui est le point sur lequel il tourne, entre en considération pour trouver l'expression de la force de cette Machine; c'est ce que les formules de l'*Art.* 297 manifestent à la simple inspection, parce que c'est du moment de cette force que dépend l'efficacité de l'action qu'elle produit: ainsi, plus le Gouvernail sera éloigné du centre de gravité du Vaisseau, plus son action sera grande. Mais, comme dans toute cette distance, & même dans toute l'étendue de la carene du Vaisseau, les résistances des eaux sur les côtés, ainsi que d'autres forces, produisent une action considérable, il est nécessaire, pour parvenir à une connoissance parfaite du Manege & du Gouvernement du Vaisseau, de considérer le concours de toutes ces forces.

(391.) Ces forces, outre celle du Gouvernail, dont on ne doit pas employer l'action pour le Manege sans une nécessité bien absolue, se réduisent (400.), pour l'ordinaire, à deux, la force du courant des eaux sur le côté du Vaisseau, & celle des voiles. La première se décompose en deux autres, l'une qui agit directement, ou parallèlement à la quille, & l'autre latérale, qui agit perpendiculairement & du côté sous le vent. Mais, comme la première de ces forces agit également de l'un & de l'autre côté du Vaisseau, elle ne peut contribuer en rien pour le Gouvernement; ainsi, il reste seulement la seconde, dont nous avons trouvé le centre éloigné



vers la poupe du centre de gravité du Vaisseau de 60 canons (223.), de 11 pieds  $\frac{1}{2}$ . La force des voiles se décompose pareillement en force directe, & en force latérale, ou perpendiculaire à la quille, toutes les deux opposées à celles que produit le courant des eaux. Les deux forces directes se font parfaitement équilibre, aussi-tôt que le Vaisseau a acquis toute sa marche; c'est-à-dire, dès que son mouvement progressif est devenu uniforme; mais les deux latérales ne peuvent se faire mutuellement équilibre, si elles ne concourent pas dans le même point. Lorsque cela n'arrive pas, comme ces deux forces sont égales, celle qui se trouve plus éloignée du centre de gravité du Vaisseau, surmonte l'autre, & oblige le Vaisseau à tourner. Ainsi, *BAF* représentant la carene du Navire, les forces des eaux étant supposées réunies en *A*, & agissant suivant la direction *IG*, la droite *DG* représentera leur force directe, & *HG* leur force latérale, ou perpendiculaire à la quille. Si les forces des voiles se réunissoient de même en *G*, leur force directe, ou suivant *GD*, & leur force latérale, ou suivant *GH*, feroient équilibre à celles des eaux: mais si, au contraire, les forces des voiles se réunissent plus à la poupe, comme en *L*, le point *C* étant le centre de gravité, le Vaisseau arrivera, parce que les forces des eaux réunies en *G*, & agissant suivant *HG*, auront un plus grand moment que celles des voiles réunies en *L*. Ainsi, pour que le Manège, ou le Gouvernement, soit parfait, ou pour que le Vaisseau demeure constamment dirigé sur le même rumb de vent, il est nécessaire que les forces des voiles se réunissent sur un point de la ligne *GI*, & que la résultante de ces forces soit dirigée suivant cette même ligne.

FIG.

(592.) D'après cette considération, il y a eu des Géometres (a) qui ont regardé le point *G* comme celui où il convenoit, & où il étoit avantageux de placer le mât, lorsqu'il n'y en a qu'un; & en conséquence, ils ont recommandé de l'y placer: & lorsqu'il y en a plusieurs, ils ont prescrit de placer, dans ce point, le centre de toutes les forces qu'ils produisent. Ils étoient convaincus, sans doute, que ce point de réunion ne varie point, tant que la place & la disposition des voiles reste la même; mais, pour se convaincre du contraire, & s'éclairer parfaitement sur ce point, il ne faut que relire le Chapitre IV du Livre IV, depuis l'Article 397 jusqu'à l'Art. 404, où ce sujet est traité sans aucun calcul, & avec tout le détail nécessaire. Nous avons vu, dans cet endroit, que *B* étant le point où se réunissent les forces des voi-

(a) Jean Bernoulli, *Nouvelle Théorie de la Manœuvre des Vaisseaux*, Chap. 12, §§. 1, 2, & 3. Johannis Bernoulli, *Opera omnia*, Tomus secundus.  
M. Bouguer, *Traité du Navire*, Liv. III, Sect. III, Chap. I, page 473.



les, lorsque le Vaisseau est droit, & que les voiles sont planes, ce point se transporte en *D*, à cause de la courbure qu'elles prennent; & que ce même point passe de *D* en *K*, à cause de l'inclinaison que prend le corps du Vaisseau: de sorte que, par ces deux causes réunies, ce point se transporte de *B* en *K*. Ainsi, pour que le Vaisseau Gouverne bien, ou qu'il soit susceptible d'un Manège parfait, le point *K* doit tomber sur *A*, ou le point *L* sur *G*: si *L* est plus vers la proue que *G*, le Navire arrive; & au contraire, le Navire vient au vent, si *L* est plus vers la poupe que *G*. Mais comme ces différentes translations du centre où se réunissent les forces des voiles, dépendent de leur courbure, & de l'inclinaison du Vaisseau; & que la courbure des voiles, ainsi que l'inclinaison du Vaisseau, dépend de la force plus ou moins grande du vent; il s'ensuit évidemment que le Manège du Vaisseau dépend aussi de la force du vent, quoique la situation du point *B* demeure la même. Ainsi, le vent venant à augmenter, le transport du centre des voiles est plus grand, & le Vaisseau vient au vent: au contraire, le Vaisseau arrive, si le vent diminue: c'est ce que sçavent tous les Marins instruits par l'expérience seule. Non-seulement on éprouve de la variation dans le transport du centre des voiles, à cause de l'augmentation, ou de la diminution du vent, mais encore par le choc des lames. Une lame quelconque d'une grandeur suffisante, venant à faire incliner le Vaisseau dans le roulis, plus qu'il ne l'étoit auparavant, alors les points *K* & *L* s'éloignent davantage du point *B*, & il faut, de toute nécessité, que le Vaisseau vienne au vent; au contraire, il arrivera dans le retour, ou lorsqu'il se redressera pour prendre sa première situation; & comme les lames se succèdent continuellement, les mouvements du Vaisseau, pour venir au vent & pour arriver, doivent aussi être continuels; & l'on est, par conséquent, obligé d'y remédier continuellement au moyen du Gouvernail. Ainsi, quoique les voiles, & même le vent, n'éprouvent aucune variation, le Manège ou le Gouvernement du Vaisseau ne peut cependant manquer d'être variable, & d'exiger que le Gouvernail soit dans un mouvement continu, ce qui demande beaucoup de soin, & plus encore d'expérience, qui, en pareil cas, est le meilleur guide qu'on puisse suivre.

(593.) Nous avons dit que le transport du point *B* au point *K*, dépend de la courbure plus ou moins grande de la voile, & de l'inclinaison du Vaisseau. Or, comme les voiles sont susceptibles de prendre une plus grande courbure, à proportion de leur largeur; il s'ensuit que plus les voiles auront de largeur, ou plus elles

elles auront d'envergure, plus le Navire aura de propension à venir au vent.

(594.) Pareillement, plus la hauteur du centre commun de toutes les voiles sera grande, & moins le Vaisseau sera chargé de lest, plus il prendra d'inclinaison; ainsi on peut établir que *plus le guindant, ou la hauteur des mâts, sera grand, & moins on aura embarqué de lest, plus le Vaisseau aura de propension à venir au vent; & de ces deux principes il résulte, en général, que plus les voiles d'un Vaisseau seront grandes, plus il aura de disposition à venir au vent.*

(595.) Maintenant, si l'on conserve les voiles d'une même surface, en faisant seulement varier leurs dimensions, le changement qui en résultera dans le Manège sera peu considérable; parce que si on augmente le guindant, & qu'à proportion on diminue l'envergure, ce que le premier changement produit pour faire venir au vent, le second le produit pour faire arriver; & ces deux effets se compensent sensiblement l'un l'autre.

(596.) Toutes ces variations dépendent uniquement du transport accidentel, du point *B* en *K*, ou en *I*; mais en quelque point de la droite *EF* que se trouve le point *B*, où se réunissent les forces de toutes les voiles, c'est-à-dire, en quelque point que se trouve leur centre, le Vaisseau étant droit, le même transport aura lieu: & par conséquent, plus ce centre se trouvera vers la poupe, plus le Vaisseau aura de disposition à venir au vent; c'est encore ce que savent très-bien les Marins. La situation de ce point dépend de la distribution des mâts, & de la grandeur des voiles que chacun d'eux porte; de même que de la quantité de voiles qui sont déferlées ou serrées. Ainsi, dans cette distribution & combinaison des parties, il faut procéder de manière qu'en variant la disposition & la quantité des voiles, on puisse faire reculer le point *B* vers l'arrière, ou le faire avancer vers l'avant, de façon que le point *K* se maintienne constamment sur *I*, ou à peu près, & cela dans tous les cas possibles; c'est-à-dire, soit qu'on porte peu ou beaucoup de voiles, que le vent soit foible ou violent, soit qu'il soit nécessaire de venir beaucoup au vent, ou de n'y venir que d'une petite quantité.

(597.) Ceci doit, par conséquent, résulter des valeurs que peuvent avoir les droites *DB*, *BC*, *CG*, *GD*, & *DI*. Pour le Vaisseau de 60 canons, naviguant avec toutes ses voiles, on a (276 & 419.),  $DB = 13$  pieds  $\frac{1}{2}$ , & (285.),  $BC = 12$ : donc *D* tombera entre *C* & *G*, & *DC* sera  $= 1$  pied  $\frac{1}{2}$ . Retranchant cette quantité de *GC*  $= 11$  pieds  $\frac{1}{2}$ , (223.), il reste  $GD = 9$  pieds  $\frac{1}{2}$ . Mais comme l'angle *DIG* a été trouvé, pour ce même cas, le Vaisseau allant à la bouline de 31 à 32 degrés (276.), sa tangente est à peu près de  $\frac{1}{2}$ : & selon les principes de la Trigonométrie, *DG* étant à *DI* comme cette

tangente est au rayon ; il s'ensuit qu'on aura  $DI$ , en divisant  $DG$  par  $\frac{6}{10}$ , ce qui donnera  $DI = 15$  pieds  $\frac{1}{2}$ , à peu près. Ainsi, pour que le Manege soit parfait dans ce cas, ou qu'il ne soit pas nécessaire d'employer l'action du Gouvernail, il faut que  $DK$  soit de 15 pieds  $\frac{1}{2}$ , ou que la force du vent soit telle quelle fasse incliner le Vaisseau jusqu'à porter le point  $K$  à 15 pieds  $\frac{1}{2}$  du point  $D$ . Mais ce même point  $K$  est (282.), élevé au-dessus du centre de gravité de 70 pieds  $\frac{1}{2}$  : donc l'in-

Fig. 47. clinaison  $DCK$  doit être de  $\frac{15 \frac{1}{2}}{70 \frac{1}{2}}$ , ou l'angle  $DCK$  à peu près de  $12^\circ \frac{1}{4}$ . Nous avons trouvé, dans l'Art. 419, que ce cas arrive, lorsque la vitesse du vent est de 18 pieds  $\frac{1}{2}$  par seconde : donc, si la vitesse du vent augmente, le Vaisseau viendra au vent, & il sera nécessaire d'avoir recours au Gouvernail pour y apporter remède ; & si, au contraire, elle diminue, le Vaisseau arrivera, & le secours du Gouvernail sera encore nécessaire.

Ers. 48. (598.) Naviguant avec les deux basses voiles, les deux huniers avec tous les ris pris, l'artimon & le faux foc, on a  $BC = 11$ , &  $BD = 17 \frac{11}{100}$  ; ce qui donne  $GD = 4 \frac{22}{100}$ . Et l'angle  $DIG$  étant de  $40^\circ$  moins  $21^\circ$  qui (352.) résultent de la courbure des voiles, cet angle est donc de  $19^\circ$ , dont la tangente est  $\frac{34}{100}$  ; par conséquent,  $DI$  est à peu près de 14 pieds  $\frac{1}{2}$  ; ainsi,  $DK$  doit avoir cette grandeur, pour que le Gouvernement soit parfait, & qu'il ne soit pas nécessaire d'employer l'action du Gouvernail. La hauteur du centre des voiles au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, est (228.), dans ce cas, de 56 pieds  $\frac{1}{2}$  : donc l'inclinaison du Vaisseau devra être de  $\frac{14 \frac{1}{2}}{56 \frac{1}{2}}$ , ou à peu près de

$14^\circ 14'$ , pour que l'équilibre soit bien établi, ou que le Manege soit parfait. Nous avons trouvé, dans l'Art. 420, que ce cas arrive lorsque la vitesse du vent est d'environ 29 pieds par seconde.

(599.) Le Vaisseau restant seulement sur ses deux basses voiles, on a (421.),  $BC = 16 \frac{11}{100}$ ,  $BD$  est comme ci-dessus de  $17 \frac{11}{100}$  ; ce qui donne  $GD$  de 10 pieds  $\frac{17}{100}$ , &  $DI$ , d'après la même supposition que l'angle  $DIG = 19^\circ$ , est de 29 pieds  $\frac{1}{2}$  ; quantité exorbitante, & dont jamais le point  $K$  ne pourra parvenir à s'éloigner du point  $D$  ; ce qui prouve qu'avec cet appareil il est impossible que le Vaisseau vienne au vent par lui-même. En effet, nous avons vu, dans l'Art. 421, que pour que cela pût avoir lieu, il faudroit que le vent parcourût 240 pieds par seconde ; vitesse énorme, & qui ne pourroit s'effectuer sans mettre les voiles en pieces, ou même sans une destruction totale des mâts & des vergues. En bordant l'artimon, nous avons vu, dans le même Art. 421, que le point  $D$  tomberoit à la poupe du centre de gravité  $C$

du Vaisseau; dans ce cas, le Vaisseau viendrait donc continuellement au vent, mais on pourroit rétablir l'équilibre en mettant le faux foc.

(600.) Conservant seulement la grande voile, le point *B* (422.), tombe à 12 pieds  $\frac{27}{100}$  à la poupe du centre *C*, & le point *D* à 17 pieds  $\frac{27}{100}$  aussi à la poupe de *B*; le point *D* tombera donc à 30 pieds  $\frac{27}{100}$  à la poupe du centre de gravité *C*. Retranchant de cette quantité les 18 pieds  $\frac{27}{100}$ , dont le point *G* est éloigné de *C*, il restera 18 pieds  $\frac{27}{100}$ , dont le point *D* tombera à la poupe de *G*, par conséquent, le Vaisseau tendra à venir au vent avec une très-grande force; propriété qui est très-essentielle dans ce cas, parce que les lames qui le choquent à la proue, l'obligent à arriver beaucoup.

(601.) On voit que, dans tous ces cas, le Vaisseau peut tendre de lui-même à arriver ou à venir au vent, selon la vitesse du vent: il nous reste seulement de savoir si le Gouvernail est capable de remédier à ces irrégularités. Le cas dans lequel il y auroit plus à en douter est, sans contredit, le premier, parce que, dans ce cas, la vitesse du vent peut être très-petite, & par conséquent *DK* peut l'être aussi; mais on a levé ce doute dans l'Art. 423, en faisant voir que la force du Gouvernail est plus que suffisante pour produire cet effet, particulièrement si le vent a une action suffisante pour rendre sensible la courbure des voiles.

(602.) On a également développé, dans les Art. 424, 425 & 426, les cas où l'on navigue vent arrière, & vent large, & l'on a fait voir que la force du Gouvernail est excessive à l'égard des autres forces: par conséquent, une très-petite obliquité du Gouvernail suffit pour obliger le Vaisseau à tourner; c'est ce qui fait que le Manège du Vaisseau est fort délicat dans ces cas, & particulièrement vent arrière.

(603.) L'emplacement des mâts, ainsi que la disposition des voiles dans le Vaisseau de 60 canons, nous a donné  $CB = 12$  pieds, lorsqu'elles sont toutes déployées (285.); par conséquent, cette disposition étoit très-bonne: mais cette quantité doit dépendre, comme nous l'avons vu, de *CG*, distance du centre des résistances latérales, au centre de gravité du Vaisseau. Plus *CG* sera petite, moins le Vaisseau aura de force pour arriver; & par conséquent, plus *CB* doit être grande, & de la longueur de cette distance dépend aussi la même action: ainsi, *GB* doit se maintenir constante c'est-à-dire, toujours la même; & comme nous avons trouvé *CG* de 11 pieds  $\frac{1}{2}$ , il s'ensuit que dans le Vaisseau de 60 canons, *GB*, ou la distance du centre de la voilure à celui des résistances latérales, doit être constamment de 23 pieds  $\frac{1}{2}$ : il en est de même à proportion dans les autres Vaisseaux.

(604.) La situation du centre *G* des résistances, dépend non-seule-



ment de la figure de la carene du Vaisseau, mais aussi de la relation & de la grandeur des élancements de poupe & de proue, c'est-à-dire, de la quête de l'étambot & de l'élancement de l'étrave, comme on peut le voir dans le *Chapitre VII, du Livre II*: de sorte que plus l'élancement de l'étrave sera petit, par rapport à la quête de l'étambot, plus le point *G* sera avancé vers la proue, & plus le Vaisseau aura de propension à venir au vent, à moins qu'on n'ait soin de faire avancer le point *B*, ou le centre de la voilure, d'une même quantité vers la proue (a).

(605.) Le point *G* change de situation lorsqu'on surcharge le Vaisseau, parce que le centre des résistances latérales de la partie du côté qui se submerge de nouveau dans le fluide, est plus à la proue que le point *G*: par conséquent, le nouveau centre des résistances qui en résultera, doit être aussi plus à la proue que ce point. Delà il suit qu'un Vaisseau dont on augmente la charge doit être plus disposé à venir au vent, lorsque le centre de gravité ne s'est pas abaissé par l'augmentation de la charge, & que par-là la stabilité du Vaisseau n'est pas augmentée. Si, au contraire, le centre de gravité s'est élevé par l'augmentation de la charge, ou, ce qui est la même chose, si l'augmentation de la charge s'est faite par les hauts, le Vaisseau sera alors plus disposé à venir au vent par deux raisons; l'une à cause que le point *G* aura passé plus à la proue, & l'autre à cause que la stabilité du Vaisseau se trouvera diminuée.

(606.) La situation du point *G* varie encore, lorsque l'inclinaison du Vaisseau, dans le sens de sa longueur, vient à varier, ou, ce qui est la même chose, lorsque l'inclinaison de la quille à l'égard de l'horizon, souffre quelque changement. Car (224.), nous avons vu que les 11 pieds  $\frac{1}{2}$  que nous avons trouvés pour la distance de *G* à *C*, viennent de la supposition qu'on a faite que le Vaisseau est calé de 2 pieds plus à la poupe qu'à la proue; & que si la quille étoit horizontale, cette distance *CG* seroit seulement de 9 pieds  $\frac{1}{2}$ . Le Vaisseau étant moins calé à la poupe sera, par conséquent, plus disposé à venir au vent. L'expérience a encore manifesté ce fait aux Marins, & ils se servent de cette connoissance pour corriger les défauts dans lesquels tombent quelques Constructeurs, en proportionnant mal les élancements, ou la distance *CB* du centre de la voilure au centre de gravité du Vaisseau.

(607.) Pour procéder avec certitude sur ce point, on aura présent

---

(a) M. Olivier, Ingénieur-Constructeur du Département de Brest, à construit des Vaisseaux sans donner aucun élancement à l'étrave, & cela dans la vue de les rendre meilleurs bouliniers; mais l'expérience ne tarda pas à faire voir le grand défaut de cette construction; c'est ce qui est évident par notre théorie.



à l'esprit que, selon ce qu'on a exposé (276.), le Vaisseau allant à la bouline avec toutes ses voiles, & avec un vent de 18 à 20 pieds de vitesse par seconde, l'angle  $DIG$  est de 31 à 32 degrés, & sa tangente de  $\frac{62}{100}$ , ce qui donne  $DG$  des  $\frac{62}{100}$  de  $DI$ . Mais ayant de même  $DG$  égale  $GB$  moins  $BD$ , &  $BD$  étant égale aux  $\frac{172}{1000}$  de la largeur des voiles prise à la hauteur de leur centre de gravité (276.),  $DG$  sera égale à  $\frac{62}{100} DI$  plus  $\frac{172}{1000}$  de la largeur des voiles à la hauteur de leur centre de gravité. Ainsi, on pourra, sans erreur sensible, prendre  $GB$  des  $\frac{1}{2}$  de l'inclinaison  $DI$  que le Navire peut prendre dans un cas semblable, plus  $\frac{1}{2}$  de la largeur des voiles à la hauteur de leur centre de gravité. Pour le Vaisseau de 60 canons, on a trouvé (597), la première quantité  $DI$  de 15 pieds  $\frac{1}{2}$ , dont les  $\frac{1}{2}$  sont de 10 pieds  $\frac{1}{2}$ : & la seconde (419) de 80 pieds, dont le  $\frac{1}{2}$  est 13 pieds  $\frac{1}{2}$ , ce nombre ajouté aux 10 pieds  $\frac{1}{2}$  donne 23 pieds  $\frac{1}{2}$ , pour la valeur de  $GB$ . Le point  $C$ , centre de gravité du Vaisseau, se trouve, comme on l'a enseigné dans le *Chapitre II du Livre II*, Article 140: & la distance  $CG$ , comme on l'a exposé dans le *Chapitre VII du Livre II*.

(608.) Tout ceci se réduit cependant à avoir seulement déterminé les distances respectives que doivent avoir les voiles entre elles; & l'emplacement des mâts n'est point encore déterminé. Pour cela il est nécessaire de s'occuper d'abord de la situation du grand mât; & comme il est nécessaire que le Vaisseau soit fort ardent avec la grande voile seule, on pourra placer ce mât au centre  $G$  des résistances latérales, ou à fort peu près. Car, comme la courbure que prend la voile, dans ce cas, reculera son centre de force à la distance de (422.) 17 pieds  $\frac{1}{2}$ , le Vaisseau viendra au vent avec un moment qui sera exprimé par le produit de 17  $\frac{1}{2}$  par la force que fait la voile. Ce moment pourra paroître un peu excessif; & c'est pour cela que le Vaisseau de 60 canons avoit son grand mât placé 4 pieds plus à la proue que le point  $G$ ; mais, outre que, dans d'autres Vaisseaux, le grand mât est seulement de 1 pied  $\frac{1}{2}$  plus avancé vers la proue que le point  $G$ , on doit considérer que plus le grand mât & le mât de misaine seront éloignés, plus il en résultera d'avantages pour que les voiles du premier dérobent moins le vent à celles du second; & cet avantage ne peut produire aucun inconvénient, tant qu'on conserve à  $GB$  sa valeur déterminée. Ayant une fois placé le grand mât, on portera le mât de misaine le plus à la proue qu'il sera possible. Quant au mât d'artimon, on l'avancera, ou on le reculera de ce qui sera nécessaire pour que  $GB$  conserve la valeur qu'on aura trouvée convenable.

## CHAPITRE VI

*Du Roulis & du Tangage.*

(609.) DE toutes les théories des mouvements du Vaisseau, la plus compliquée est sans contredit celle du Roulis & du Tangage. On peut se convaincre de cette vérité par la lecture du *Chap. V* du *Liv. IV*, où cette théorie est traitée d'une manière très-étendue. C'est, sans doute, par cette raison que les Auteurs les plus célèbres (a) se sont contentés de considérer le Roulis comme l'effet d'une action simple du Vaisseau, résultante d'une petite inclinaison qu'on lui feroit éprouver, la surface de l'eau se maintenant toujours parfaitement horizontale. Mais on voit bien qu'en considérant le Roulis sous cet aspect, il ne dépendroit aucunement de l'action de la lame, tandis que c'est la lame qui le produit, qui peut même l'augmenter & le diminuer. Cette supposition facilitoit beaucoup le calcul, &, pour n'avoir pas prévu ni aperçu les erreurs auxquelles elle conduisoit, on en a adopté les résultats, sans songer aux vices de la supposition. La conséquence qui en résulte est que le Vaisseau oscille comme le fait un pendule d'une longueur déterminée; & que ses balancements sont isochrones avec les oscillations du pendule, ou que chacun de ses Roulis se fait dans le temps que le pendule emploie à faire une oscillation. Or, comme ce temps ne dépend nullement de celui qu'emploie la lame à passer sous le Vaisseau, il s'ensuit que quelle que soit la grosseur de la lame, qu'elle soit grande ou petite, le Roulis sera toujours de la même durée, ce qui est évidemment faux, parce que le Vaisseau doit se redresser de l'inclinaison qu'il a été forcé de prendre par l'action de la lame, aussi-tôt qu'elle vient à lui manquer, ou à s'éloigner de lui; &, comme cela s'effectue en différents temps, selon la grandeur des lames, lesquelles courent avec des vitesses différentes, il s'ensuit nécessairement que les Roulis doivent aussi s'effectuer dans des temps fort différents entre eux.

(610.) Cependant, après le passage de la lame, le Vaisseau doit faire d'autres balancements, ou d'autres Roulis qui proviennent de l'inclinaison qu'il a déjà prise, en vertu de cette première action, & c'est sans doute de ces Roulis, que les Auteurs cités ont voulu nous donner la théorie. Mais ces derniers, tant à cause de la résistance des eaux, qu'à cause de celle que le vent produit dans les voiles, sont

(a) Léonard Euler, *Scientia Navalis*, Tome I, Chapitre IV, Proposition 48.  
M. Bouguer, *Traité du Navire*, Livre II, Section III.

beaucoup plus petits, & les effets qu'ils produisent sont aussi beaucoup moindres à proportion : de sorte que ce sont les premiers Roulis que nous devons uniquement considérer, & auxquels nous devons porter toute notre attention, pour prévenir, autant qu'il est possible, les accidents funestes qui en résultent, & qui ne sont, malheureusement, que trop fréquents.

(611.) En outre, les mêmes Auteurs se sont également persuadés que la seule chose à considérer dans les Roulis étoit le temps dans lequel ils s'exécutent, attendu qu'ils doivent être plus doux, à proportion que les Vaisseaux y emploient plus de temps : mais quoique cela soit exactement vrai, lorsque les Roulis sont constamment de la même grandeur ; ce n'est plus la même chose dès que leur étendue varie. Si la durée d'un balancement est double de celle d'un autre, il suffit que l'étendue du premier soit également double de celle du second, pour que les vitesses de l'un & de l'autre soient égales, & alors les effets du grand balancement sont beaucoup plus à redouter que ceux du petit. La principale attention qu'on doit avoir dans l'examen des Roulis, consiste dans les moments d'inertie qu'ils communiquent à toute la mâture & aux différentes parties du corps du Vaisseau ; car c'est à proportion de la valeur de ces moments que les mâts sont plus exposés à se rompre, & que les courbes des ponts de même que les autres pièces qui composent & qui lient le corps du Vaisseau sont plus exposées à se désunir.

(612.) Dans le *Chap. V du Liv. IV*, nous avons donné, dans toute son étendue, la théorie de cette action ; & nous avons distingué, dans le Vaisseau, deux espèces de Roulis, de la considération desquels nous avons déduit la théorie du véritable. Le premier de ces Roulis est celui que le Vaisseau feroit de lui-même, & sans l'action de la lame, & qui provient seulement de l'action du Vaisseau lorsqu'il se remet de quelques inclinaisons qu'il auroit prise auparavant ; & le second est celui qu'il feroit, en vertu de la seule action de la lame, & sans avoir égard à toutes les altérations qui doivent résulter des moments avec lesquels agissent les différents poids dont le corps du Vaisseau est composé. Le temps de la durée de la première espèce de Roulis est (434.), en raison directe sous doublée des moments avec lesquels toutes les parties du Vaisseau agissent, & pareillement en raison inverse sous doublée du poids de tout le Vaisseau, & de la distance de son centre de gravité au métacentre. C'est aussi ce qu'ont conclu les Auteurs cités : & comme les moments deviennent plus grands à mesure que les poids sont plus éloignés de l'axe sur lequel tourne le corps du Vaisseau, ou sur lequel le Roulis s'effectue, & qu'ils croissent en raison doublée de cette distance ; il s'ensuit nécessairement que les temps

Fig. 12. doivent être comme les distances des poids à l'axe. C'est pour cette raison qu'ils ont recommandé qu'on éloignât les différents poids de l'axe, le plus qu'il est possible; car de cette disposition il doit résulter des Roulis d'une plus grande durée; & en même temps d'une plus grande douceur, suivant leur manière d'en concevoir l'action.

(613.) Le temps dans lequel doivent s'effectuer les Roulis de la seconde espèce, qui sont causés par l'action seule de la lame, a été déterminé dans l'Art. 449; & dans l'Art. 450, nous avons donné une Table du temps dans lequel le Vaisseau de 60 canons qui nous a servi d'exemple, acheveroit ces espèces de balancements. On voit, dans cette Table, que ces temps sont grands lorsque les lames sont petites, qu'ils diminuent jusqu'à un certain terme, à mesure que les lames augmentent, & qu'ensuite ils retournent à augmenter: de sorte que le Roulis causé par une lame de  $\frac{1}{2}$  de pied de hauteur dure 5 secondes; que celui causé par une lame de 4 pieds de hauteur dure 2 secondes  $\frac{4}{100}$ , & celui que produit une lame de 64 pieds de hauteur dureroit 6 secondes  $\frac{20}{100}$ .

Fig. 36. (614.) Ces temps, ainsi que ceux désignés dans l'Art. précédent pour la durée des Roulis de la première espèce, ne sont point, comme nous l'avons dit, les véritables, dans lesquels les Vaisseaux exécutent leurs Roulis; ces vrais temps tiennent un milieu entre les uns & les autres, comme on l'a fait voir dans l'Art. 453, & on a donné leur véritable valeur dans l'Art. 457. La formule qu'on a donnée dans le même Art., fait voir que, si  $AB$  représente le temps dans lequel le Vaisseau exécute son Roulis par lui-même, & la perpendiculaire  $AC$ , celui dans lequel il le feroit par l'action seule de la lame, en tirant la perpendiculaire  $AD$  sur l'hypoténuse  $BC$ , & menant  $AF$  égale & perpendiculaire à  $AD$ , cette formule fait voir, dis-je, que  $DF$  représentera le vrai temps dans lequel le Vaisseau accomplira son Roulis. Ainsi, le temps  $AB$  dans lequel le Vaisseau de 60 canons accomplira son Roulis par lui-même, ayant été trouvé (434.) de 2 secondes  $\frac{1}{2}$ , & celui  $AC$  qu'il emploieroit à faire le même balancement par l'action seule d'une lame de 64 pieds de hauteur, ou par une mer\* qui conserve une élévation équivalente après le calme du vent qui l'a produite, étant de 6 secondes  $\frac{1}{2}$ . Si avec ces données on fait le calcul, on trouvera  $DF$ , c'est-à-dire le vrai temps dans lequel le Vaisseau accomplira son Roulis avec cette même lame de 3 secondes  $\frac{1}{2}$ .

(615.) Il est évident, par cette construction, que si  $AB$  augmente,

\* Ce sont les lames de la seconde espèce qu'on a considérées, Tome I, Art. 818, & Tome II, Art. 452. Les Espagnols les appellent olas de leva, ou mares de leva.



*DF* augmentera aussi, & par conséquent, plus le temps dans lequel le Vaisseau achevera son Roulis par lui-même, sera grand, plus aussi la durée du véritable Roulis sera grande. Mais on doit cependant considérer que, selon la formule de l'*Art.* 459, la grandeur du Roulis sera comme le quarré de *CB*; de sorte que plus *AB* sera grande, plus aussi le Roulis sera grand: ainsi, si l'effet qui résulte de cette dernière augmentation étoit plus considérable que celui qui peut résulter de l'augmentation du temps, il ne conviendrait en aucune manière de chercher à augmenter *AB*, afin de ne pas augmenter la grandeur du Roulis.

(616.) Pour trouver maintenant, d'après ces principes, quel est le Roulis qui peut être le moins préjudiciable, il est nécessaire de considérer l'action qu'il peut produire sur la mâture, parce que c'est, de toutes les parties du Vaisseau, celle qui est la plus exposée & qui souffre le plus. Il se présente ici deux cas très-distincts: l'un quand le temps *AB*, dans lequel le Vaisseau achève son Roulis par lui-même, varie en conséquence de ce que les moments d'inertie auroient éprouvé quelque variation, soit pour avoir séparé davantage de l'axe de rotation les différents poids ou les différentes parties de la charge: & l'autre, quand le même temps *AB* varie, parce que la distance du centre de gravité au métacentre auroit souffert quelque altération.

(617.) Pour le premier cas, la formule donnée (461.), nous enseigne que les moments ou actions que souffrent les mâts sont, en raison inverse de *DE*, perpendiculaire à *AC*: de sorte que plus *DE* pourra être grande, plus l'action que souffrent les mâts sera petite. Mais comme l'angle *ADC* doit toujours être droit, & que par conséquent le point *D* doit toujours se trouver sur la demi-circonférence *ADC*; il s'ensuit que la plus grande *DE* sera le rayon, ou la moitié du diamètre *AC*; & dans ce cas, *AB* est égale à *AC*. Donc, pour que la mâture souffre le moins d'action qu'il est possible, le temps *AB*, dans lequel le Vaisseau acheveroit son Roulis par lui-même, doit être égal au temps *AC*, dans lequel il devroit l'achever, s'il étoit causé par la seule action de la lame. Dans ce même cas, *DF* sera aussi égal à *AC*; par conséquent, le vrai temps dans lequel le Vaisseau doit achever son Roulis, pour que la mâture souffre le moins d'action qu'il est possible, doit être aussi égal au temps dans lequel il l'acheveroit s'il étoit causé par la seule action de la lame.

(618.) On est donc tombé dans une erreur très-grave, lorsqu'on a voulu, sans un plus ample examen, augmenter la durée du Roulis, en éloignant de l'axe de rotation, les différents poids qui composent la charge du Vaisseau. Cette durée doit avoir, pour seule & unique limite, le temps dans lequel il accompliroit son Roulis, s'il étoit uniquement causé par l'action seule de la lame: tout ce dont cette durée passera cette limite, sera



très-préjudiciable; & cela paroîtra encore beaucoup plus à craindre, si l'on considère que dans les grands Roulis la mâture éprouve, non-seulement l'action des moments d'inertie qui agissent sur elle, mais qu'elle éprouve encore l'action de son poids, laquelle croît à mesure que les inclinaisons deviennent plus grandes; de sorte que, pour plus de sûreté, il est prudent & nécessaire de régler la durée du Roulis, & de la fixer à quelque chose de moins que la limite assignée. Nous avons vu, dans les *Articles* 458 & 459, qu'en éloignant les poids de l'axe dans le Vaisseau de 60 canons, dans la raison de 15 à 21, ou de 5 à 7, la durée du Roulis a augmenté dans celle de 6 à 7, & sa grandeur dans celle de 949 à 1258, ou, à peu près, dans celle de 3 à 4; raison qui est excessivement plus grande. Si on recherche, pour les mêmes cas, les actions que souffrent les mâts avec une lame de 9 pieds de hauteur, la durée du Roulis que cette lame seule produiroit étant de 3", on les trouvera comme on le voit ici.

<i>Durée du Roulis que le Vaisseau fait de lui même.</i>	<i>Rapport de l'action que souffre la mâture.</i>
2" $\frac{1}{2}$ . . . . .	..... $\frac{1}{2,3320}$
3 . . . . .	..... $\frac{1}{2,3500}$
3" $\frac{2538}{10000}$ . . . . .	..... $\frac{1}{2,3388}$

On voit delà que l'action que souffrent les mâts, le Vaisseau achevant son Roulis par lui-même, dans le même temps qu'il

l'acheveroit par la seule cause de la lame, est moindre que les deux autres actions, soit que le Vaisseau acheve son Roulis par lui-même, en moins ou en plus de temps qu'il ne le feroit par l'action seule de la lame. Mais il faut observer que ce dernier cas, c'est-à-dire, celui où le Vaisseau emploie plus de temps à balancer de lui-même, est le plus défavorable de tous; car, comme nous l'avons dit ci-devant, l'action résultante du poids de la mâture devient alors plus grande, à cause de la plus grande inclinaison que prend le Vaisseau; & cette action se joint à celle des moments d'inertie; c'est pour cette raison que même la première action est préférable à la seconde: de sorte qu'on peut être assuré que pour les lames de 9 pieds de hauteur, le Vaisseau ne pourroit être mieux disposé.

(619.) Le temps dans lequel le Vaisseau doit produire son Roulis par lui-même, devant toujours être égal à celui dans lequel il le produiroit par l'action seule de la lame, & chaque lame devant produire un Roulis d'une durée différente, suivant sa hauteur, il s'ensuit que la durée du Roulis que le Vaisseau fait par lui-même, devroit aussi être variable, pour que la mâture souffrît la moindre action qu'il est possible: ou, ce qui est la même chose, pour obtenir l'avantage de cette moindre action, il faudroit changer la disposition de la charge pour chaque espece de lame; ce qui seroit très-risquable dans la pratique, & exigeroit un travail insur-

montable, & par conséquent impossible. Ce parti seroit cependant celui qui produiroit le plus d'avantages; mais à son défaut, voici la maniere dont il convient d'envisager cet objet. Comme les petites lames sont peu dangereuses pour les Vaisseaux, & méritent par-là peu de considération, il suffira de nous en tenir à considérer celles qui, par leur grandeur, commencent déjà à être dangereuses, ou au moins à pouvoir causer quelque préjudice, comme sont les lames de 9 à 36 ou 40 pieds de hauteur. Or, par la seule action de ces lames, le Vaisseau feroit des Roulis (450.), dont la durée seroit entre 3 & 5 secondes; il conviendra donc de prendre une durée moyenne qui sera de 4 secondes; puisque, comme on l'a dû voir, nous ne pouvons pas faire varier le temps de la durée du Roulis que le Vaisseau feroit par lui-même, selon qu'il nous seroit avantageux. Nous avons vu, dans l'*Art.* 463, que pour faire en sorte que le Vaisseau de 60 canons acheve ainsi ses balancements dans 4 secondes, il falloit éloigner les poids de l'axe dans la raison de 15 à 22, c'est-à-dire, au delà de ce que la largeur du Navire peut le permettre; mais si nous nous rappelons, en outre, que nous avons vu (618.), dans les Roulis d'une grande étendue, que le propre poids de la mâture ajoute encore à l'action qu'elle souffre, & contribue à l'exposer davantage; nous en concluons que ceux dont la durée est de 3 secondes  $\frac{1}{2}$  seront les plus convenables, non-seulement pour le Vaisseau de 60 canons, mais pour tous les Vaisseaux en général, puisque les lames sont les mêmes pour tous: comme, dans les petits Vaisseaux, cela ne sera pas praticable, on tâchera d'y suppléer en éloignant les parties de la charge de l'axe avec les attentions qu'on exposera ci-après.

(620.) Le second cas qui est celui dans lequel le temps que le Vaisseau emploie à produire son Roulis par lui-même, varie, parce qu'on auroit fait quelque altération à la distance de son centre de gravité à son métacentre, a été examiné dans l'*Art.* 464, & l'on y a démontré qu'à mesure qu'on augmente cette distance, le travail que supporte la mâture augmente aussi; & par conséquent, plus on pourra faire cette distance petite, plus ce sera avantageux pour le soulagement de la mâture. Mais le travail de la mâture n'est pas le seul inconvénient qui résulte du Roulis, il en est un autre auquel nous devons faire attention, & qui n'est pas moins fâcheux, c'est l'inondation qui résulte des coups de mer; car les eaux s'élèvent alors à une telle hauteur qu'elles ont coutume de passer par-dessus le corps du Vaisseau. Ce fâcheux inconvénient n'a point été, jusqu'à présent, considéré théoriquement; & peut-être n'a-t-on pas cru qu'il eût aucune dépendance du Roulis. Cependant nous avons démontré, dans l'*Art.* 465, que les élévations des eaux sur le côté du Vaisseau sont comme les carrés des temps dans lesquels s'accomplissent les Roulis, ou comme le carré

de  $AD$ , ou  $DF$ ; & c'est ici la raison la plus essentielle & la plus déterminante pour ne pas augmenter beaucoup  $AB$ , quoique ce parti nous ait été recommandé jusqu'ici par tous ceux qui nous ont donné des Préceptes. On a déterminé, dans le même *Art.*, la vraie hauteur à laquelle la lame doit s'élever sur le côté du Vaisseau; & dans l'*Art.* 466, on a appliqué la formule à quelques exemples pris du Vaisseau de 60 canons. Dans le premier de ces exemples, où l'on suppose le Vaisseau dans son état d'arrimage ordinaire, on a trouvé que la lame ayant 36 pieds de hauteur, l'eau s'élèvera sur le côté de 12 pieds  $\frac{1}{4}$ . Dans le second exemple, où l'on suppose que les poids sont plus éloignés de l'axe de rotation dans la raison de 15 à 21, on a trouvé que les eaux s'élèveroient de 18 pieds  $\frac{1}{4}$ . Et dans le troisième enfin, où l'on suppose que la distance du centre de gravité au métacentre, est diminuée dans la raison de 9  $\frac{1}{4}$  à 6, on a trouvé que les eaux doivent s'élever de 16 pieds; ou, ce qui est la même chose (458.), dans le premier cas où le Vaisseau acheveroit son Roulis dans 2 secondes  $\frac{4}{5}$ , les eaux s'élèveroient sur le côté de 12 pieds  $\frac{1}{4}$ : dans le second, où la durée du Roulis est de 3 secondes  $\frac{1}{2}$ , elles s'élèveroient de 18 pieds  $\frac{1}{4}$ : & dans le troisième enfin, où le Roulis s'accompliroit dans 3 secondes  $\frac{11}{20}$ , l'élévation des eaux seroit de 16 pieds.

(621.) Mais ces élévations des eaux qui paroissent si grandes, ne sont pas encore les véritables, car on les auroit trouvées plus grandes, si, dans le calcul, on avoit eu égard à la dénivellation, ou à la plus grande hauteur qui résulte de la vitesse avec laquelle les mêmes lames choquent le côté du Vaisseau. Il est vrai qu'on n'a pas non plus tenu compte de la diminution qui doit aussi résulter à raison de ce qu'elles le choquent obliquement: mais ayant égard à ces circonstances, on a trouvé, dans l'*Art.* 467, que les véritables élévations des eaux seroient, dans le premier cas, de 15 pieds  $\frac{1}{4}$ : dans le second, de 21 pieds  $\frac{1}{4}$ : & dans le troisième, de 19 pieds. Or, comme le côté du Vaisseau, dont il s'agit ici, n'a que 16 à 17 pieds de hauteur, au-dessus de la surface de l'eau, il s'ensuit qu'il n'y a que dans le premier cas que les eaux ne passeront pas par-dessus: dans le second & troisième cas, elles surmonteront le corps du Vaisseau au moins de 2 & 4 pieds  $\frac{1}{4}$ . Nous devons donc conclure que si nous voulons éviter que la mer inonde à tout moment le corps du Vaisseau, nous ne devons pas même porter la durée du Roulis jusqu'à 3 secondes  $\frac{1}{4}$ , qui est celle à laquelle nous avons trouvé (619.) qu'il convenoit de fixer la durée du balancement que le Vaisseau feroit par lui-même, pour que la mâture fût le moins exposée qu'il est possible.

(622.) Dans les petits Bâtimens, il est encore plus nécessaire de chercher à se garantir de cet accident; car nous avons démontré, dans l'*Art.* 469, que les élévations des eaux sur leur côté sont plus grandes à propor-

tion que dans les Vaisseaux; ainsi, les petits bâtimens exigent que les temps dans lesquels ils accompliroient leurs Roulis par eux-mêmes, soient encore dans une moindre raison que la raison directe de leurs largeurs, & l'inverse des distances de l'axe de rotation au métacentre; c'est-à-dire, que dans les petits Bâtimens, les différens poids qui composent la charge doivent être à proportion plus proches de l'axe que dans les Vaisseaux; principalement lorsque pour ces Bâtimens la distance de l'axe au métacentre est, à proportion, plus grande. On a donné pour exemple, dans le même *Art.* 469, une Frégate d'une construction en tout semblable à celle du Vaisseau, & dont les dimensions étoient la moitié des siennes; & l'on a trouvé que les eaux s'éleveroient de 10 pieds  $\frac{47}{11}$ , sur les côtés de la Frégate, tandis qu'elles ne s'éleveroient que de 12 pieds  $\frac{1}{2}$  sur le côté du Vaisseau: de sorte qu'elles passeroient de 2 pieds par-dessus le bord de la Frégate, pendant qu'elles n'arriveroient pas au bord du Vaisseau, même lorsqu'elles s'éleveroient encore de 4 pieds de plus. Nous avons trouvé (471.), pour la Frégate de 22 canons, qui a 31 pieds  $\frac{1}{2}$  de largeur, que les lames ayant 36 pieds de hauteur, les eaux s'éleveroient de 14 pieds sur son côté, tandis que dans son milieu elle n'a que 11 pieds d'élévation au-dessus de la surface de l'eau; & l'on a fait remarquer, à ce sujet, que si cette Frégate éprouvoit de semblables inondations, que ne doit-on point craindre pour d'autres qui sont construites d'une manière bien moins avantageuse? Car quelques Constructeurs modernes leur donnent seulement 9 pieds, ou au plus 9 pieds  $\frac{1}{2}$  d'élévation au-dessus de l'eau, dans l'idée, disent-ils, de les rendre meilleurs voiliers. Dans une tempête, & particulièrement avec des mers & des vents de travers, la propriété la plus essentielle un Vaisseau, est d'avoir une grande force pour porter la voile; car c'est de sa grande stabilité que dépend le salut du Vaisseau.

(623.) Dans l'*Art.* 472, auquel on peut avoir recours, nous avons exposé les funestes effets qui peuvent résulter des troisièmes Roulis, lorsque l'action d'une nouvelle lame concourt avec eux: il n'y a pas de précautions qu'on ne doive prendre pour prévenir cette fâcheuse circonstance; car le Vaisseau court alors le plus grand risque de démâter: heureusement elle est fort rare.

(624.) Nous avons dit (473.), que la théorie des balancements du Tangage, est fondée sur les mêmes principes que celle des balancements du Roulis. La seule différence qu'on remarque dans le Tangage, dépend uniquement de la vitesse respective avec laquelle les lames choquent le corps du Vaisseau. Nous avons supposé, dans le Roulis, la vitesse latérale égale à zéro, parce qu'effectivement elle est si petite, qu'on peut la négliger sans crainte d'erreur: mais c'est tout autre chose dans le Tangage; lorsque la lame vient choquer par la proue, ou, comme disent les Marins,



lorsque le Vaisseau prend la lame debout, la vitesse avec laquelle elle choque la proue, est la vitesse respective, laquelle est la somme de celle du Vaisseau, & de celle qu'avoit la lame; & lorsque la lame suit le Vaisseau & vient le choquer par la poupe, la vitesse respective avec laquelle se fait le choc, est la différence des mêmes vitesses. De-là il suit clairement, que non-seulement le temps dans lequel le Tangage s'effectue doit être plus petit à proportion que cette vitesse respective est plus grande, mais aussi que les élévations de l'eau sur le côté doivent être aussi plus grandes à proportion.

(625.) Nous avons donné, dans l'Art. 473, la vraie mesure du temps dans lequel le Vaisseau doit accomplir son balancement de Tangage; & nous avons dit qu'il doit être plus petit, à mesure que le temps dans lequel le Vaisseau accompliroit son Tangage par la seule cause de la lame, (476.), est plus petit. Or ce dernier balancement se fait en d'autant moins de temps, à proportion, que la vitesse du Vaisseau est plus grande, en supposant que la lame choque le Vaisseau par la proue : donc *plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus le temps de la durée du Tangage sera petit.* Ce sera tout le contraire si la lame choque le Vaisseau par la poupe; car dans ce cas la vitesse respective est moindre que celle de la lame même. On a trouvé, dans l'Art. 473, que le temps dans lequel le Vaisseau de 60 canons acheveroit son Tangage par lui-même, est de 2 secondes  $\frac{7}{10}$  : & dans l'Art. 475, que celui dans lequel il l'acheveroit par l'action seule d'une lame de 9 pieds de hauteur, est de 1 seconde  $\frac{1}{10}$ , le Vaisseau naviguant à la bouline avec 10 pieds de vitesse par seconde : & de-là nous avons conclu (476.), que le vrai temps dans lequel le Vaisseau produit son Tangage est de 1 seconde  $\frac{1}{10}$ .

(626.) On a trouvé (477.) la grandeur du Tangage, & l'on a vu qu'à mesure que le temps dans lequel le Vaisseau accompliroit son Tangage par lui-même, sera plus grand, plus aussi le Tangage sera grand; & au contraire, que le Tangage sera d'autant plus petit, à proportion que le temps dans lequel le Vaisseau l'accompliroit par la seule action de la lame, sera plus grand; mais la durée de ce dernier balancement est (475.), plus grande à proportion que la vitesse du Navire est plus petite : donc *plus la vitesse du Vaisseau sera petite, plus le Tangage sera petit.* On doit conclure de-là, & de l'Art. précédent, combien il est important de modérer la vitesse du Vaisseau, pour prévenir les effets du Tangage : car non-seulement on parvient, par cette attention, à diminuer l'étendue de l'oscillation, mais encore à en modérer la violence.

(627.) Nous avons déterminé, dans l'Art. 479, l'action que souffre la mâture, en conséquence du balancement du Tangage; & nous avons dit que cette action est la moindre qu'il est possible, lorsque le temps dans



lequel le Vaisseau acheveroit son Tangage par lui-même, & celui dans lequel il l'acheveroit par la seule action de la lame, sont égaux : & comme le premier de ces deux temps (473.), se trouve plus grand que le second (475.), il s'ensuit qu'il est nécessaire de réduire le premier, en rapprochant, le plus qu'il est possible, les poids qui composent la charge du centre du Vaisseau ; ou comme disent les Marins en allégeant les extrémités. On peut aussi diminuer l'action que souffre la mâture, comme on l'a vu dans le même *Art.*, en diminuant la distance du centre de gravité du Vaisseau au métacentre ; mais cet expédient seroit extrêmement préjudiciable, comme on le verra plus loin, lorsque nous traiterons de l'élévation des eaux à la proue. Enfin, on a démontré, dans l'*Art.* 480, que l'action que souffre la mâture est en raison directe doublée de la longueur des Vaisseaux : c'est pour cette raison qu'il est nécessaire de procéder avec la plus scrupuleuse circonspection dans la détermination de cette dimension, & l'on doit bien prendre garde à ne pas la faire trop longue, uniquement par le désir déplacé de procurer au Vaisseau une marche plus avantageuse, comme il arrive à quelques Constructeurs, & comme l'ont prétendu jusqu'ici les Géomètres : cette attention est sur tout nécessaire lorsque les Bâtiments sont destinés à naviguer dans des mers très-orageuses, comme le sont les Vaisseaux.

(628.) Nous avons déterminé, dans l'*Art.* 481, la hauteur à laquelle les eaux s'élèveront sur le côté, & l'on a vu que cette hauteur dépendoit de deux quantités, l'une dans laquelle on n'a pas compris l'effet de la dénivellation des eaux, & qui provient seulement de la hauteur de la lame, de la valeur plus ou moins grande du moment d'inertie dont le corps du Vaisseau souffre l'action, & de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité. Plus les deux premières quantités seront grandes, & plus la troisième sera petite, plus les élévations des eaux sur le côté seront grandes ; & ceci a également lieu à la proue & à la poupe, attendu qu'on n'y comprend pas l'effet des dénivellations, ou les effets résultants des vitesses respectives.

(629.) L'autre quantité dépend absolument des dénivellations ou des vitesses respectives, & elle est le carré de deux parties, dans lesquelles elle se divise, l'une desquelles vient de la hauteur de la lame, & du cosinus de l'angle sous lequel elle choque la proue ou la poupe, & l'autre de la seule vitesse du Vaisseau. Le carré de la somme des deux parties doit être ajouté à la première quantité, pour avoir les élévations des eaux à la proue ; & on doit le soustraire pour avoir les mêmes élévations à la poupe, lorsque la lame court vers l'arrière, en fuyant la poupe. Nous avons trouvé, dans l'*Art.* 482, pour le Vaisseau de 60 canons, que la hauteur de la lame étant de 2 pieds, & le Vaisseau naviguant à la bouline avec une vi-

teffe de 10 pieds par feconde; nous avons trouvé, dis-je, que la premiere quantité est de 5 pieds  $\frac{46}{100}$ , & la feconde de 3 pieds  $\frac{12}{100}$ ; ainfi la hauteur des eaux à la proue fera, dans ce cas, de 9 pieds  $\frac{1}{10}$ , & à la poupe de 1 pied  $\frac{12}{100}$ . Si la vîteffe du Vaisseau eût été zéro, comme il arrive quand il est à l'ancre, la feconde partie de la feconde quantité se feroit évanouie; & l'élévation des eaux à la proue se reduiroit à 5 pieds  $\frac{11}{100}$ , & celle de la poupe feroit portée à 5 pieds  $\frac{14}{100}$ .

(630.) Si la lame, au lieu de courir de proue à poupe, couroit de poupe à proue, de façon qu'elle choquât d'abord la poupe, en fuyant ou en s'éloignant de la proue; dans ce cas, pour avoir l'élévation des eaux à la poupe, il faudroit ajouter à la premiere quantité le quarré de la différence des deux parties dans lesquelles se divife la feconde quantité; & l'en retrancher pour l'élévation des eaux à la proue: de sorte que dans le cas & dans les circonstances précédentes, les élévations des eaux à la poupe seroient de 5 pieds  $\frac{12}{100}$ ; & celles à la proue de 5 pieds  $\frac{14}{100}$ .

(631.) De-là on doit conclure qu'il est nécessaire de porter son attention à se garantir de préférence des trop grandes élévations des eaux à la proue, parce qu'elles font beaucoup plus grandes qu'à la poupe, toutes les fois que le Vaisseau marche. On diminue régulièrement cette élévation, en diminuant la vîteffe du fillage, ou en diminuant de voile à mesure que la mer, ou les lames deviennent plus groffes: car fi, dans le cas de l'Art. précédent, nous supposons la lame de 36 pieds de hauteur, & la vîteffe du Vaisseau de 15 pieds par feconde, nous trouverons, comme dans l'Article 483, que l'élévation des eaux à la proue doit être de 20 pieds  $\frac{4}{100}$ ; élévation qui est de 3 pieds plus grande que toute la hauteur du Vaisseau. Ceci manifeste, comme nous l'avons dit dans le même Art., l'impossibilité de porter, dans tous les temps, toutes les voiles dehors, comme l'a prétendu un Géometre (1). C'est aussi ce que l'expérience a rendu très-évident pour les Marins; ils n'ont besoin, à cet égard, d'aucune autre démonstration. Pour ce qui concerne les élévations des eaux à la poupe, comme c'est le quarré de la différence des deux parties qu'on doit ajouter; il s'ensuit que plus on déploiera de voile, plus cette différence sera petite; & par conséquent les élévations des eaux à la poupe seront, dans ce cas, d'autant moins grandes. De-là il fuit qu'étant obligé d'arriver vent arriere, & de fuivre ainfi la direction du vent & des lames, on doit porter autant de voile qu'il est possible, si l'on veut éviter les dommages, & même les accidens que les coups de mer contre la poupe occasionnent le plus souvent.

(632.) On peut, & même on doit prévenir les grandes élévations des eaux à la proue, par la diminution de la premiere quantité dans les actions

(1) M. Bouguer. *De la Mâtire des Vaisseaux*, Sect. II, Conclusion, page 118.

relatives à la proue, quoique cela les fasse augmenter en même temps pour la poupe; car par là on corrige en partie la grande différence qui résulte à raison de la seconde quantité, qui, dans le premier cas, est le carré de la somme des deux parties, tandis que, dans le second, elle est seulement le carré de leur différence. Par la formule donnée, *Art.* 481, on voit qu'on remplit cet objet en augmentant la distance du centre de gravité du Vaisseau au métacentre, ce qui est précisément tout le contraire de ce qu'il conviendrait de faire pour diminuer le travail de la mâture, comme nous l'avons dit dans l'*Art.* 627. D'après cela, il est donc nécessaire d'augmenter cette distance pour le temps où la proue du Vaisseau s'élève, & de la diminuer pour celui où la lame souleve la poupe. Mais cette augmentation dépend, comme nous l'avons vu dans le *Chap.* III du *Liv.* II des plus grandes largeurs des renflements de la proue dans le voisinage de la flottaison: donc, pour obtenir cet effet, il est nécessaire de renfler la proue aux environs de la ligne de flottaison, & de rendre, au contraire, la poupe plus fine, c'est-à-dire, lui donner plus de façons. Si donc, conformément à cette règle, nous supposons la première quantité (629.) 5 pieds  $\frac{4}{10}$ , diminuée de 1 pied  $\frac{1}{2}$  pour la proue; & augmentée de la même quantité 1 pied  $\frac{1}{2}$  pour la poupe, les élévations des eaux à la proue seront, dans ce cas, de 7 pieds  $\frac{11}{100}$ , & celles à la poupe de 7 pieds  $\frac{21}{100}$ : d'où l'on voit que malgré la grande différence qu'on suppose entre les pleins de la proue & de la poupe, les eaux, dans le cas dont il est question, doivent encore s'élever quelque chose de plus à la proue qu'à la poupe.

(633.) De tout ce que nous venons de dire, il suit évidemment qu'il est d'une nécessité absolue que dans tout Bâtiment la moitié de l'avant soit plus pleine, ou moins fine que la moitié de l'arrière; mais malgré cela, il est nécessaire de procéder avec beaucoup de circonspection dans l'observation de cette règle, pour éviter de tomber dans le vice opposé. Car si cette différence, entre les pleins de l'avant & de l'arrière, est nécessaire dans le cas où le Vaisseau est sous voile, & qu'il cingle, il n'en est pas de même dans celui du repos; alors non-seulement cette différence n'est pas nécessaire, mais elle devient même préjudiciable: l'élévation des eaux dans ce cas, & dans les circonstances précédentes, seroit à la poupe de 7 pieds  $\frac{21}{100}$ , tandis qu'à la proue elle seroit seulement de 4 pieds  $\frac{11}{100}$ . C'est par cette raison que les poupes des Vaisseaux ont tant à souffrir, & sont si exposées, lorsqu'ils sont battus par les grosses mers qui subsistent après le calme d'une tempête, ou que le peu de vent qui reste est trop foible pour donner de la vitesse au Vaisseau. La même chose arrive pour la proue, lorsque les Vaisseaux sont à l'ancre dans une Rade, la proue se trouvant alors exposée directement au choc de très-grosses mers. Il seroit à désirer, dans ces deux cas, que le corps du Vaisseau ne fût pas plus ample dans sa

moitié de l'avant que dans celle de l'arriere ; mais malheureusement on ne peut concilier cet avantage avec celui qu'on obtiendra de cette disposition pour le cas où le Vaisseau est sous voile, & qu'il cingle, surtout avec de grandes vîteses : par conséquent, il est nécessaire, comme nous l'avons dit, d'employer cette différence entre les pleins de l'avant & de l'arriere avec circonspection, en ayant égard à l'espece de Bâtiment qu'on a en vue de construire, & de la faire plus grande dans ceux qui sont destinés à naviguer dans des mers sujettes à des grandes agitations.

(634.) Enfin, nous terminerons ce que nous avons à dire du Tangage, en rappelant les objets auxquels il est nécessaire d'avoir égard, pour l'adoucir, & en conséquence pour diminuer l'action que souffre la mâture. Ces objets consistent dans ce que nous avons recommandé dans l'Art. 486, relativement à la figure que doivent avoir les couples des extrémités du Vaisseau : car toutes les fois que ces couples ont de grandes concavités, ou qu'ils sont très-taillés dans leurs fonds, & qu'ils s'élargissent tout d'un coup vers la flottaison, les coups que donnent les extrémités du Vaisseau lorsqu'elles retombent sur l'eau, sont alors très violents; ce qui, comme nous l'avons dit dans le même Article, produit de très-grands moments d'inertie dans la mâture.

*Fin du Tome Second.*



# TABLE ALPHABÉTIQUE ET RAISONNÉE

## Des Matières contenues dans ce second Volume.

N. B. Les Renvois indiquent les *Articles*, & non les *Pages*, à moins qu'on ne l'exprime.

ACTION que souffre la mâture & les autres parties du Vaisseau dans le roulis, 440 *jusq.* 443, & 618 *jusq.* 620. Roulis, *Mature*.— *Idem*, dans le Tangage, 479 *jusq.* 482, & 627, 628. V. *Tangage*, *Mature*. ACTION des Voiles, V. *Force des Voiles*, *Voiles*, *lis*, *Tangage*. ABAISSEMENT DE LA VARANGUE, 33.— Que le grand abaissement des Varangues, & la petitesse du Plat, ne rendent le Vaisseau meilleur voilier, 34. V. *Varangue*, *Vitesse*. AFFRETEMENT, V. *Fret*, *Jaugeage*. ANGLE *avantageux* du gouvernail avec la quille, 292, 294, 296, 300, 388. V. *Gouvernail*. ANGLE que forme la direction de la force des voiles avec la vergue, & avec la perpendiculaire à la vergue, 268, 269, V. *Voiles*.— *Idem*, avec la quille, 271. ANGLES du vent avec la quille, suivant la pratique ordinaire, 274, 275.— *Idem* du vent avec les vergues & avec la quille, en allant vent large, 277, 278. ANGLES AVANTAGEUX des voiles & du vent avec la quille, pour que le Vaisseau acquière la plus grande vitesse, 360 *jusq.* 370, & 371 *jusq.* 383.— *Idem*, pour le vent au vent, 371 *jusq.* 378, & 384 *jusq.* 386. V. *Voiles*, *lis*, *Vaisseau*. ANOSTIS, 305. V. *Rame*. ARC DES VAISSEAUX ; ce que c'est qu'un Vaisseau *arqué*, 298.— Que les grands Vaisseaux sont toujours *arqués* & les Frégates se maintiennent *termes* & *so-* & pourquoi cet effet arrive, 113, 303.— Ce qu'il faut pour les rendre d'une même solidité qu'elles, 304 *jusq.* 307. V. *Force des Vaisseaux*. MOMENTS dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & qui le font *Arquer*, 241 *jusq.* 255. V. *Moments*. CESSITÉ que chaque section du Vaisseau, avec la charge placée dessus, soit égale au poids du volume de fluide qu'il doit déplacer, 242.— Que les sections du Vaisseau ont peu près de même poids, il faudroit que les volumes se déplacent, fussent aussi égaux, pour qu'il ne demeurât aucune force dont l'action dût être vaincue par la résistance des fibres ; mais qu'il n'en est pas de même dans la pratique, & que ces volumes vont en diminuant, en allant vers les extrémités, 242.— Que le Vaisseau se trouve dans le cas d'un *arc* vers le haut par différents poids, tandis que d'autres, d'une pesanteur égale, le tirent vers le bas, & qu'il doit résulter une courbure plus ou moins grande, 243. RÉSULTAT des moments qui agissent sur chacune des moitiés du Vaisseau, en supposant la moitié de la proue formée par la portion d'une demi-ellipse, & la moitié de la poupe par celle d'une demi-parabole ; & recherche de la distance du milieu du Vaisseau au centre de gravité de chacune de ces parties, 245.— Calcul de la longueur du demi-ellipsoïde de la proue, & du demi-paraboloïde de la poupe, & application à un Vaisseau de 60 canons ; 245 ( *Note.* ).— *Idem*, du poids

qui correspond à chaque moitié du Vaisseau, & valeur du moment avec lequel ils agissent, 246 ( *Note.* ).— Que les extrémités du Vaisseau sont fortement sollicitées à s'abaisser, tandis qu'il est comme suspendu dans son milieu, 246 ( *Note.* ). — Que l'action de cette force énorme n'est supportée que par la résistance des fibres des bois, qui entrent dans la construction du Vaisseau, par leur liaison & par la force des fers, qui les fortifient & les attachent les uns aux autres, 246.— Que l'abaissement des extrémités & l'élévation du milieu continuent jusqu'à ce que les parties du Vaisseau puissent supporter l'effort des moments restants, 247.— Examiner si la rupture du Vaisseau peut provenir du défaut de la force ou de l'intensité des fibres des bois, 248 ( *Note.* ).— Formule qui exprime la force du bois, & application à un exemple, 248.— Résistance des fibres d'une petite solive de bois de chêne très-dur, déterminée par l'expérience, 248.— Que la résistance d'un seul côté du Vaisseau est plus que suffisante pour empêcher la rupture qui pourroit provenir du défaut de force des fibres du bois, 248 ( *Note.* ), 249.— Autre calcul fait pour une hypothèse moins favorable, & dont il résulte la même chose, 249 ( *Note.* ).— Que l'*Arc* des Vaisseaux ne dépend aucunement de la figure des ponts, comme l'a prétendu mal-à-propos M. Bouguer, ( *Note.* ) 249.— Que quoique les moments qui tendent à rompre le Vaisseau, soient incapables d'opérer cette rupture, ils peuvent cependant l'*arquer* d'une manière sensible ; attendu que les fibres cedent un peu à leur action ; & malgré qu'elles cedent peu dans le milieu, cela devient sensible dans les extrémités, 250.— Impossibilité de prévenir absolument l'*Arc* des Vaisseaux, 251.— Que la plus grande partie de l'*Arc* qu'on observe dans les Vaisseaux vient du jeu qu'ont entre elles les pièces qui entrent dans leur construction, ou qu'elles prennent par la suite du temps, 251.— Résultat des expériences faites à Rochefort sur les Vaisseaux *l'Argonaut* & *le Brave* ; lorsqu'on les mit à l'eau, ( *Note.* ), 251.— Que ces expériences eussent été encore plus concluantes, si les Vaisseaux avoient été établis sur leurs tins avec la différence du tirant d'eau, le Vaisseau étant vuide, ( *Note.* ) 251.— Que le Vaisseau une fois à flot a dû reprendre peu à peu son *Arc* naturel ( *Note.* ) 251.— Que la tonture qu'on donne à la quille dans quelques ports, ne peut empêcher les Vaisseaux d'*arquer* ( *Note.* ) 251.— Qu'il convient d'alléger les extrémités des Vaisseaux, ( *Note.* ) 251.— Que les Vaisseaux construits dans les bassins s'*arquent* au moins autant que ceux construits sur des cales, ( *Note.* ) 251.— Qu'il est très-important de s'occuper des moyens de perfectionner l'art de la charpente des Vaisseaux, ( *Note.* ) 251.— Que le principal moyen pour prévenir l'*Arc* des Vaisseaux dépend de la figure & de la grandeur du Vaisseau, & de la disposition des parties de la charge, 252.— Que plus le Vaisseau aura de façons, plus il sera exposé à s'*arquer*, 252.— Que le Vaisseau est plus exposé à s'*arquer* étant vuide qu'étant chargé, 253.— De l'*Arc* que prennent les Vaisseaux,



2 sur-tout les Vaisseaux de guerre, dans le sens de leur largeur, 254.— De l'erreur de M. Bouguer au sujet de cet Arc latéral des Vaisseaux, 254.— Moments avec lesquels l'artillerie agit pour arquer le Vaisseau latéralement, & supériorité de l'action de l'artillerie haute sur la basse, 255.— Du mauvais ordre avec lequel on répartit l'artillerie, 255.— Des courbes qui lient les ponts au côté du Vaisseau, 255.— Règles qu'il faut observer pour corriger ces défauts, 255.— Qu'il convient mieux de donner à un Vaisseau de 70 canons une batterie de 36 & une de 18, que deux de 24, (Note) 255.— Idées générales pour la répartition de l'artillerie, (Note) 256.

ARDENT (Vaisseau), V. Gouvernement, Voiles.

ARRIMAGE (Tonneau d') V. Jaugeage, Tonneau.

ARRIVER, V. Gouvernail, Gouvernement, Voiles.

ARTILLERIE. Que l'Artillerie est souvent mal répartie sur les Vaisseaux, 255.— Idées générales à ce sujet, (Note) 255.

— Que les Vaisseaux sont trop surchargés d'Artillerie; 494.

— Qu'il est très-important que l'Artillerie des Vaisseaux soit courte, 525.

AVIRON A COUPLE, 312 (Note). V. Rame.

AVIRON A POINTE, 314 (Note). V. Rame.

BANDE; mettre à la Bande, 162.

BAROMETRE; hauteur du mercure dans le Barometre sur le bord de la mer, 258.— Résultat des expériences Barométriques, faites au Pérou par l'Auteur, 259.— Qu'il faut s'élever de 86 pieds, pour que le mercure baisse d'une ligne; 259 (Note.)

BARRE D'ECUSSON, 103.

BARRE DU GOUVERNAIL, & ce qui en facilite le jeu, 103.— Qu'elle devrait être accourcie pour former les angles avantageux; inconvénients qui en résulteroient, 588. V. Gouvernail.

BASSINS sont très-propres pour les radoub des Vaisseaux; mais ne peuvent les empêcher de s'arquer, 251 (Note.).

BATTERIE. Vaisseau qui a une belle Batterie, V. Vaisseau.

BAUX, 12.— Bau du Navire, 20.

BERNOULLI (Jacques) est le premier qui ait observé que la vitesse du vent n'est pas infinie à l'égard du Vaisseau, 336, & (Note) 352, page 228.

BERNOULLI (Jean) a recherché la nature de la courbe que forment les voiles; défauts de sa théorie; & que sa complication est cause qu'il les a considérées comme planes, 256.

— Que la détermination des angles des voiles & du vent avec la quille, est fort différente de celle de John Muller, & pourquoi, (Note a) 360, pag. 238, 239.

BOUGE de Baux, 101.

BORDAGES, 14.— Qu'on borde très-souvent les Vaisseaux de 60 & de 70 canons avec les mêmes bordages; défauts de cette pratique, 113. V. Force des Vaisseaux, Sapin.

BORDER, 14. V. Sapin.

BOUGUER fait le poids du pied cubique d'eau de mer, de 72 livres, Note 2, page 62.— Pense avec raison que le prix du fret doit se fixer sur le poids des marchandises, & non sur le volume, 109 (Note), pag. 68. V. Jaugeage.

Erreur de cet Auteur sur la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, dans les Vaisseaux à trois ponts, 174.

— Prétend, mal-à-propos, qu'on doit faire les ponts horizontaux, pour empêcher les Vaisseaux de s'arquer, 249.—

Que les Vaisseaux construits dans les bassins sont moins sujets à s'arquer, (Note) 251.— Son erreur sur l'axe des Vaisseaux dans le sens de la largeur, 254.— Considère le roulis & le tangage comme deux mouvements fort différents, tandis

qu'ils dépendent de la même cause, 226, 229.— De la théorie de la Rame, (Note) 301.— Sa théorie du roulis, 427 (Note).— Donne un rapport entre la vitesse du vent & celle du Navire, qui est très-éloigné d'être contraire à ce que la pratique manifeste, (Note) 352, pag. 228.— Impossibilité d'établir le point Vélisque qu'il propose, tant que ce point seroit toujours sous l'eau, (Note), 384.— Inconvénients qu'il y auroit à augmenter l'envergure, comme il le propose, (Note) 384.— Sa détermination de la force de l'eau contre une surface, & défaut de ce résultat, (Note) 387.— Erreur du même Auteur sur la durée des Roulis de la Frégate le Triton (Note) 435.— Ce qui l'a fait tomber dans l'erreur à ce sujet, (Note) 452.— Qu'il prétend mal-à-propos que le Vaisseau peut porter toutes ses voiles dans tout le temps, 483, 631.

CALE des Vaisseaux, sa capacité, &c. V. Jaugeage.

CARENE du Vaisseau doit être composée de surfaces courbes, 3. V. Construction, Vaisseau.

CENTRE DES VAISSEAUX.

CENTRE DU DÉPLACEMENT, V. Centre de gravité du volume déplacé.

CENTRE DE GRAVITÉ des Vaisseaux, 161 jusqu'à 174.— Que la connoissance du Centre de gravité du Vaisseau est nécessaire pour parvenir à celle de sa stabilité & de tous les mouvements de rotation, 161. V. Stabilité, Roulis, Tangage, Inclinaison.— Que le calcul direct de ce Centre est long & pénible, mais peut se faire par parties; & est dans lequel on peut trouver le Centre de gravité de la coque du Vaisseau de 60 canons, 161 (Note).— Idem, pour le Vaisseau, 161 (Note).— Trouver le Centre de gravité par une expérience; & d'après elle, trouver le même Centre pour d'autres Vaisseaux, 162, 163.— Formule qui exprime la distance verticale du Centre de gravité du Vaisseau au métacentre, 162, 163. V. Métacentre.— Application de la formule à un exemple, 164, 165.— Même recherche pour le Vaisseau de 70 canons, 171.— Idem, pour la Frégate de 22, 172.— Idem, pour le Vaisseau à trois ponts, 173.— Erreur de M. Bouguer à ce sujet, 174. V. Métacentre.— Trouver la quantité dont la distance entre les Centres de gravité & de volume, change, en faisant quelque charge aux fonds du Vaisseau, ou à la quantité de la charge ou du lest, 167.— Formule qui exprime cette altération, V. Centre de volume.— Exemples pour trouver le Centre de gravité de différents Vaisseaux, connoissant déjà la position de ce Centre pour d'autres Vaisseaux, 168, 169, 170.— 1°. pour le Vaisseau de 70 canons, 168.— 2°. Pour la Frégate de 22 canons, 169. 3°. Pour le Vaisseau de 80 canons & le Vaisseau à trois ponts, 170.— Qu'en ôtant au Vaisseau de 70 canons son artillerie de 24, & lui en mettant une de 36, son Centre de gravité ne s'élève que d'un pouce 2, 171.

Que le Vaisseau à trois ponts a son Centre de gravité plus élevé que le Vaisseau de 60 canons, de 1 pied 1/2, 172.

CENTRE DES RÉSISTANCES, V. Résistance.— Trouver la quantité dont le Centre des Résistances latérales est éloigné vers la poupe du Centre de gravité, 224, 607.— La situation du Centre des Résistances dépend non seulement de la figure de la carene, mais de la relation entre la quête de l'étrave & l'élanement de l'étrave, 609, V. Élanement, Gouvernement.

CENTRE DES VOILES, OU CENTRE D'IMPULSION DES VOILES, 276. V. Voiles, Force.— Centre des Voiles



allant à la bouline, 276.— *Idem*, en allant vent large, 278. Table de la hauteur verticale du Centre des Forces de chaque voile du Vaisseau de 60 canons, au-dessus du Centre de gravité, 280.— Élévation du Centre d'un nombre quelconque de voiles, & application à deux exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons, 282.— Distance horizontale du Centre commun des Forces des voiles à la verticale qui passe par le Centre de gravité du Vaisseau, 285.— Application à différents cas du Vaisseau de 60 canons, 285.— Qu'on peut trouver de la même manière le Centre commun de tout autre assemblage de Voiles, & exemples, 286.— Que la courbure des Voiles, ainsi que l'inclinaison du Vaisseau, change la situation du Centre de leur force, 401. V. Inclinaison.

#### CENTRE DE GRAVITÉ DU VOLUME DÉPLACÉ.

Du Centre du Volume que le Vaisseau occupe dans fluide, 134 jusqu'à 149.— Que le corps du Vaisseau peut être supposé divisé en prismes par des plans horizontaux & verticaux, 107, 134.— Formule pour trouver la distance du Centre de gravité d'un de ces prismes au plan primitif, 134.— Formule de la distance du Centre du volume déplacé à la surface de l'eau, 135.— Application de la formule à un exemple pris sur le Vaisseau de 60 canons, 135.— Qu'il est presque inutile d'avoir égard au volume des bordages de l'étrave, de l'étambot, du taillemet & du gouvernail, mais qu'il faut considérer celui de la quille, 136.— Formule de la distance horizontale du Centre du volume déplacé au maître-couple, 137.— Application au Vaisseau de 60 canons, 138, 139 (Note).— Qu'on n'a point eu égard à l'inclinaison de la quille, afin de ne pas compliquer le calcul sans nécessité, 139.— Distance du Centre de gravité du déplacement au milieu du Vaisseau, 149 (Note).— Méthode de M. Chapman pour la recherche du Centre de gravité du volume déplacé, (Note) 141, pag. 88, 89, 90. V. Chapman.— Manière de trouver la variation du Centre du Volume déplacé, par l'altération qu'on fait subir à son plan de flottaison, 141.— Formule qui exprime cette variation, & application au Vaisseau de 60 canons, 141.— Manière plus facile & plus générale pour trouver la variation qu'éprouve le Centre de gravité du volume déplacé, non seulement lorsqu'on fait subir quelque altération au plan de flottaison, mais encore lorsqu'on fait quelques changements au corps du Vaisseau, 142.— Formule qui exprime cette variation en hauteur, 142.— Application au Vaisseau de 60 canons, 144.— Que la variation de ce Centre, par rapport au maître-couple, est assez petite pour être négligée, 143.— Trouver la distance verticale du Centre de gravité du déplacement à la superficie de l'eau, pour tout autre Vaisseau, ayant déjà trouvé la même distance pour un autre Vaisseau dont les fonds sont semblables à ceux du Vaisseau proposé, 145.— Formule qui exprime cette distance, 145.— Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, 146.— *Idem*, à la Frégate de 22 canons, 147.— *Idem*, au Vaisseau à trois ponts, 148.— Qu'on doit chercher ce Centre par le calcul direct, lorsque les Vaisseaux ne sont pas semblables dans leurs fonds, 149.

CHALOUPE. Que les Chaloupes des Vaisseaux ne doivent pas être trop grandes, 525.

CHAPMAN (M.), Auteur d'un excellent Ouvrage sur l'Architecture Navale, 81 (Note.) 103.— Donne une méthode plus exacte que celle de notre Auteur, pour calculer le déplacement du Vaisseau; théorie de cette méthode, (Note.) 108.— Son application à la mesure de la surface d'un plan

terminé par une ligne courbe, par exemple, à la mesure de la surface du plan de flottaison, *ibid.* pag. 59.— *Idem*, à la solidité des corps terminés par des surfaces courbes, *ibid.* pag. 59.— Application au cône, au paraboloïde, à l'ellipsoïde, à la Sphère, au cylindre, & aux portions de ces solides, *ib.* pag. 60.— Application de ces principes à la mesure du déplacement du Vaisseau, *ib.* pag. 60.— Qu'on peut faire seulement le calcul pour une des moitiés du Vaisseau; & qu'il convient, pour plus de facilité, d'y employer les décimales, *ib.* pag. 62.— Méthode du même Auteur, pour trouver le centre de gravité du déplacement (Note), 140, pag. 88, 89, 90. V. Centre de gravité du volume déplacé.— Trouver le centre de gravité d'un plan terminé par une ligne courbe quelconque, & formule générale, *ib.* pag. 88, 89.— Application à la recherche du centre de gravité des solides, & formule générale, *ib.* pag. 89, 90.— *Idem*, pour le cône, le paraboloïde, l'ellipsoïde, la Sphère & le cylindre, *ib.* pag. 89, 90.— Remarque qui rend l'intelligence de cette méthode plus facile que dans l'ouvrage de son Auteur, *ib.* pag. 90.— Application à la recherche du centre de gravité du déplacement, *ib.* pag. 90.— Ce qu'il faut faire dans l'usage de cette méthode, lorsqu'il s'agit d'avoir la distance verticale du centre de gravité du déplacement au plan supérieur de flottaison, *ib.* pag. 90.— Que cette méthode n'est plus avantageuse, que celle de notre Auteur que dans la recherche du déplacement, & non dans celle de son centre de gravité, *ib.* pag. 90.— Méthode du même Auteur, pour trouver la hauteur du métacentre au-dessus du centre du volume, & sa comparaison avec celle de D. Georges Juan, (Note.) 151, pag. 97. V. Métacentre.

CHEBEC. Voilure de cette espèce de Bâtiment, & résistance qu'il éprouve, tant directement que latéralement, 348.— Qu'un Chebec peut marcher plus vite que le vent, 348.— Que sa vitesse est une fois & deux tiers celle du vent, 368, 683.— Que les vergues d'un Chebec doivent former un angle plus ouvert que dans un Vaisseau, pour qu'il acquière la plus grande vitesse qu'il est possible; & que dans une Galère ils doivent être encore plus ouverts, 574, 582, 583. V. Angles avantageux des voiles. V. Voiles.

CLARE. Expériences de cet Auteur sur la vitesse du vent, (Note.) 352.

COEFFER. Grand risque de périr dans cette circonstance, 390, 564.

CONDORCET (le Marquis de), sa méthode pour trouver la loi des phénomènes d'après l'observation, (Note.) 80.

CONSTRUCTION DU NAVIRE, I jusqu'à 104. V. Vaisseau. Que les Constructeurs anciens ne connoissoient pas l'usage des plans; manière dont ils construisoient le corps du Navire, 17 jusqu'à 25.— Construction sur lisse, 21.— Que cependant quelques Constructeurs emploient une pratique moins imparfaite, & en quoi elle consiste, 23.— Que c'est la pratique des Anglais, 25.— Changements apportés par quelques-uns dans les procédés de la seconde méthode, d'où résulte la pratique des Constructeurs Français, 25.— Défauts qui accompagnent toutes ces méthodes, 26.— Du Hamel donne une pratique de Construction sans plan, à peu près semblable, 25, ses inconvénients, 26.— Raison pour laquelle quelques Constructeurs emploient une espèce de renflement à l'extrémité du plat de la varangue, 35. V. Varangue.— De



la *Construction* en traçant le plan du Vaisseau, 27 *jusq.* 104, V. *Plan*. — Ce que les Anglais appellent *former le corps du Navire par des arcs de cercle*, 46. — Avantages de cette méthode, 46 *jusq.* 91. — Ses inconvénients, 93, 64. — *Construction* des poupes rondes appelées *Cul rond*, 92, (Note.) 97. — De la *Construction géométrique du corps du Navire par des arcs de cercle*, 65 *jusq.* 81. — *Idem*, des œuvres mortes & des ponts, 90, 91, 92. — V. *Ponts*, *Œuvres mortes*, *Couples*, *Plan*, &c.

CORDON, 15, V. *Ligne*.

CORPS PRINCIPAL du Navire, 15. — Corps du Navire supposé divisé en prismes par des plans horizontaux & verticaux, 107, 134.

COUPS DE MER. Qu'ils obligent le Vaisseau à suivre leur direction, & le détournent de celle qu'il doit suivre, produisent les roulis & les tangages, 2, V. *Gouvernement*, *Roulis*, *Tangage*.

COUPLES DU VAISSEAU, 14, 31.

COUPLES PRINCIPAUX, ou *Couples de levées*, 14, 31. — Manière de les tracer sur le plan, V. *Plan*.

COUPLES DE REMPLISSAGE, 14.

COUPLES DE BALANCEMENT & leur situation, 21.

COUPLE DE LOF, (Note.) 24.

COUPLE (maître), 18. — Principes généraux pour le tracer, 34 (Note.) — Pratique des Constructeurs Anglais, 35. — Raison pour laquelle ils font une espèce de coude à l'extrémité du plat de la varangue. — Que le maître couple doit être un peu en avant du milieu du Vaisseau, 487, V. *Elevation des eaux à la proue*, *Tangage*.

COUPLE DÉVOYÉ, 52.

COUPLES des extrémités ne doivent pas venir tout à coup trop fins dans le voisinage de la flottaison, 488.

COUPLE D'ARCASSE, 51.

COURBURE DES BAUX, 101. — *Idem*, des *Ponts*, 98, 99.

COURBURE DES VOILES. — Que la courbure des voiles change la situation du centre de leurs forces, & que l'inclinaison du Vaisseau sous le vent produit le même effet, 401, V. *Voile*, *Vitesse*, *Centre de voiles*, *Gouvernement*.

CREUX DU VAISSEAU, V. *Vaisseau*.

CUL - ROND, 52, 57, V. *Construction*, *Plan*.

DÉNIVELLATIONS DU FLUIDE, V. *Résistances*, *Moments*, que l'effet des dénivellations est assez petit pour être négligé dans le calcul de la vitesse du Vaisseau, V. *Vitesse*, 325. — Qu'on doit y avoir égard dans le calcul de l'élévation des eaux sur le côté du Vaisseau, ou à la proue ou à la poupe, 467, 481, 621, 629, V. *Élévation des eaux sur le côté du Vaisseau*, & à la proue & à la poupe.

DENSITÉ DE L'AIR. Qu'elle est la 1000<sup>e</sup> partie de celle de l'eau, & la 14000<sup>e</sup> de celle du mercure, 258.

DEPLACEMENT du Vaisseau. Manière de le calculer, 106, 107, 108, (Note.) — Méthode de M. Chapman pour le même objet, V. *Chapman*.

DERHAM. Expériences de cet Auteur sur la vitesse du vent, (Note.) 352.

DÉRIVE DU VAISSEAU. Qu'elle augmente par l'augmentation seule du vent, 276, (Note.) — Expressions de l'angle de la Dérive, & application au Vaisseau de 60 canons, 340, 353, (Note.) — Qu'elle est plus grande avec les angles avantageux des voiles & du vent, qu'avec ceux dont les Marins font usage, 369.

DASSIE (M.), donne les dimensions du *Soleil Royal* & du *Royal Louis*, 516.

DIMENSIONS DES VAISSEAUX, 516 *jusqu'à* 527. V. *Vaisseaux*.

DIRECTION DE LA FORCE DES VOILES, V. *Force*, *Voiles*.

DROSSES. Qu'elles sont plus commodes que les racages ordinaires pour brasser les basses voiles, sous un angle fort aigu, 275, 377.

DUNETTE, 103.

DURER DU ROULIS, V. *Roulis*. — *Idem* du Tangage, V. *Tangage*.

ECHANTILLON des pièces; expression générale pour les régler, 113. — Qu'il convient d'augmenter l'échantillon des grands vaisseaux, 113, V. *Vaisseau* & *Force des Vaisseaux*.

ECHELLE DE SOLIDITÉS; leur construction & leurs usages, 109 (Note), *pag.* 63, 64.

ECHELLE DES TIRANTS D'EAU, 109 (Note), *page* 63.

ECHELLE DES TONNEAUX, 109 (Note), *page* 63.

ELANCEMENT DE L'ETRAVE, & son influence sur le gouvernement du Vaisseau, V. *Gouvernement*.

ELEVATION DES EAUX sur le côté du Vaisseau, dans les *Roulis*, 465 *jusq.* 471; & 620, 621, 622, V. *Roulis*. — Que les eaux s'élèvent davantage sur le côté du Vaisseau, à mesure qu'on diminue la distance du métacentre au centre de gravité du Vaisseau, 465, 620. — Formules qui expriment ces *Élévations*, 465. — Qu'elles sont comme les carrés des durées des *Roulis*, 465. — Qu'elles sont plus grandes à mesure qu'on éloigne davantage les poids de l'axe de rotation, 466, 620. — Exemples pour le Vaisseau de 60 canons, 466, 620. — Corrections qu'on doit appliquer à ces *Élévations*, à cause de la dénivellation, 467, 621. — Exemples des cas où les eaux passeront par-dessus le corps du Vaisseau, & nécessité de corriger ce défaut, en perdant quelque chose du côté de la sûreté de la mâture, 468, 620, 621. — Que ces *Élévations* sont plus grandes à proportion sur le côté des petits Bâtimens que sur celui des grands, & nécessité d'une correction plus grande que pour ceux-ci, 469. — Application de la formule à une Frégate semblable en tout au Vaisseau de 60 canons, 469, 622. — Ce qu'il convient de faire pour disposer les petits Bâtimens de manière que les eaux ne s'élèvent pas plus sur leurs côtés que sur celui des grands, 470. — Formules générales pour ce cas, & application à un exemple, 470. — De l'erreur considérable dans laquelle tombent quelques Constructeurs qui, suivant ce que les Géomètres ont prescrit à ce sujet, ne donnent pas assez de hauteur aux côtés de leurs Navires, & ne les construisent pas de manière à diminuer les *Élévations* des eaux sur leur bord; & conséquences fâcheuses qui en résultent, 471. — Qu'il n'est pas possible que la Frégate le *Triton* eût pu naviguer, s'il étoit certain qu'elle achevât ses *Roulis* dans 4 secondes  $\frac{1}{2}$ , comme le dit M. Bouguer, 471.

ELEVATION DES EAUX à la proue & la poupe dans les tangages, 481 *jusq.* 488, & 628 *jusq.* 633, V. *Tangage*. — Formule qui exprime ces *Élévations* à la proue, causées par le tangage, 481, 628, 629, 630. — Application au Vaisseau de 60 canons cinglant à la bouline, & ensuite au cas où le même Vaisseau est à l'ancre, 482, 629, 630. — Que les *Élévations* des eaux à la proue augmentent à mesure que la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité devient plus petite; & que la même chose arrive à mesure que la vitesse du Vaisseau devient plus petite, 482, 631, 632. — Que ces *Élévations* empêchent qu'on ne puisse toujours porter beaucoup de voiles, comme l'a prétendu M. Bouguer, 483, 931. — Cas où la lame court de poupe à proue, 630. — (Note.)



Les *Elévations* des eaux à la poupe diminuent par l'augmentation de la vitesse du Vaisseau, 484.— De la nécessité d'augmenter la voilure, le Vaisseau cinglant vent arrière, afin d'augmenter son sillage, pour fuir les coups mer ; & que cependant une vitesse de 15 pieds par seconde est bien suffisante, 484.— De la nécessité que la proue soit plus volumineuse que la poupe, 632, 633.— Qu'on doit procéder dans ce point avec beaucoup de circonspection, pour ne pas tomber dans le vice opposé, 465, 633.— Nécessité de ne pas donner trop de façons au Vaisseau, & de renfler au contraire les extrémités dans la partie qui est hors de l'eau, 486, 632.— Raison pour laquelle on ne peut admettre, pour la pratique, la proue de moindre résistance, 487.— Que dans les mers tranquilles, les Vaisseaux longs & à proue aiguë ont l'avantage de la marche ; mais que dans les mers agitées, où les lames sont grossières & violentes, les Vaisseaux courts, & dont la proue est plus renflée, ont l'avantage tant pour la marche que pour la sûreté, 487.— Que la plus grande largeur, ou le maître-couple, doit être portée un peu plus à la proue que le milieu du Vaisseau, 487.— Raison pour laquelle les couples des extrémités ne doivent pas devenir tout-à-coup trop fins dans le voisinage de la flottaison, 488.

EMPLACEMENT DES MATS, 608. V. *Mâts*.

ENTREPONT, 102.

ENVERGURE. Qu'on ne peut l'augmenter, comme l'a prétendu M. Bouguer (*Note*) 384, page 254.— Son influence sur le gouvernement, 418. V. *Gouvernement*.

EQUIPAGE (hommes de l') des Vaisseaux, suivent à peu près la raison des cubes de leurs largeurs, 125.

ESTAIN, 20.— Que la plus grande largeur est à peu près les deux tiers du bau du Navire, 20.— Sa description, 40.

ETAMBOT, 14.

ETRAVE, 14.

EULER (Léonard) ; sa théorie de la Rame, & imperfections de cette théorie (*Note*) 301.— *Idem* du Roulis (*Note*) 427.

FaçONS du Navire, 15.

FLOTTAISON du Vaisseau, 104 jusqu'à 133. V. *Ligne de flottaison, Vaisseau*.

FORCE DES BOIS. Force des fibres d'un petite solive de bois de chêne, déterminée par l'expérience, 248.— Formule qui exprime la Force des bois, & application à un exemple, 248 (*Note*).— Que les Forces des pièces de bois semblables dans les dimensions de leur équarrissage, sont comme les cubes de leurs dimensions linéaires, 113, 493.— Que la Force du pin de Tortose (sapin) est à celle du chêne, comme 4 est à 5, 512.— Rapport des Forces de ces deux espèces de bois, suivant Muller, est comme 3 est à 2, 512.— Que la Force du sapin soumis à l'expérience par Muller, est à celle du sapin Espagnol comme 5 est à 6, 512.— Que la Force du pin français est à celle du chêne comme 7 est à 10, 512.— Que ces rapports ne sont pas tellement exacts qu'ils n'éprouvent aucune variation ; mais doivent être pris comme une expression moyenne, 512.— Que le poids du sapin en maturité & dans un état de sécheresse convenable pour être employé, est à celui du chêne comme 3 est à 5.

FORCE DU GOUVERNAIL, V. *Gouvernail*.

FORCE DES VAISSEAUX, 113 jusqu'à 116 & suiv.— Que les Constructeurs ne donnent pas aux bois & aux ferrures des vaisseaux l'échantillon qui convient, 113.— Qu'ils sont ceux des grands Vaisseaux trop petits à proportion, 113.— Que ce défaut n'est pas compensé par le rapprochement des couples, 113.— Qu'ils bordent très-ordinairement les

Vaisseaux de 60 & 70 canons avec les mêmes bordages ; défauts de cette pratique, 113.— Que les moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, sont comme les quatrièmes puissances des largeurs, ou les moments d'inertie comme les cinquièmes puissances, 113 (*Note*).— Expression pour régler l'échantillon des bois, 113.— Que les Frégates sont construites plus solidement que les Vaisseaux, 113.— Impossibilité de donner aux Vaisseaux la même solidité qu'aux Frégates ; qu'il convient d'augmenter l'échantillon des grands Vaisseaux, mais qu'on doit procéder avec beaucoup de précautions, 113.— Défauts des Vaisseaux construits par *Gastañeta*, 114.— Variété dans l'emploi des bois pour ce qui concerne la Force des Vaisseaux, 114, 115.— Que les Vaisseaux Français ont plus de distance entre les couples que les Anglais, sont plus légers, & sont moins liés, 115 (*Note*), 133.— Que tous les Vaisseaux d'un même rang n'ont pas le même poids, 116.— Que souvent les Constructeurs ne donnent pas aux Vaisseaux les dimensions qui leur conviennent, 124.— Négligence des Ouvriers employés dans les chantiers de construction, 129.— Inconvénients qu'il y a à surcharger les Vaisseaux de bois, d'artillerie & de lest, 132, 133.

FORCE DES VAISSEAUX, 113 jusqu'à 116 & suiv.—

De la Force des Vaisseaux, & de l'épaisseur des bois qui entrent dans leur construction, & du rapport entre leur longueur & leur largeur, 489 jusqu'à 515, V. *Force de bois, Vaisseau*.— Que le Vaisseau doit se construire avec le moins de bois & de fer qu'il est possible, 491.— Qu'il faut faire entrer dans sa construction tout le bois & tout le fer nécessaires pour le rendre solide, & pour qu'il se maintienne en cet état, malgré les coups de mer, les secousses, & toutes les agitations violentes auxquelles il peut être exposé, 491.— Nécessité de considérer les moments d'inertie dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & que leur action sur les bois ne diffère en rien de la force de percussion, 492, 611.— Que ces moments sont comme les cinquièmes puissances des largeurs des Vaisseaux, 113 (*Note*).— Impossibilité d'obtenir une détermination absolue de la Force des Vaisseaux, mais qu'on peut en obtenir une relative, 493.— Si les dimensions des pièces étoient comme les dimensions linéaires des Vaisseaux, leurs résistances seroient en raison inverse des carrés des mêmes dimensions, 493.— Que la Force des Vaisseaux est en raison inverse des racines cubiques des quatrièmes puissances de leurs dimensions linéaires, ou que les Vaisseau seront d'autant plus foibles que les racines cubiques des quatrièmes puissances de leur largeur sont plus grandes, ou bien que les produits de leurs largeurs par la racine cubique des mêmes largeurs, seront plus grands, 493.— Comparaison du Vaisseau de 70 canons à la Frégate de 22, 493.— Que les Vaisseaux sont trop foibles, & durent peu de temps, tandis que les Frégates sont excessivement fortes, & durent long-temps, 113, 493.— Que les Vaisseaux sont trop surchargés d'artillerie, 494.— Qu'ils sont trop foibles, non seulement à cause de leur grandeur, mais encore à cause de leur surcharge d'artillerie ; nécessité de les fortifier, & manière de corriger les défauts précédents, 495.— Les épaisseurs des bois étant comme les carrés des dimensions linéaires des Vaisseaux, les forces relatives sont à peu près égales dans tous les Vaisseaux, 496.— Que les Forces des Vaisseaux seront comme les racines carrées des dimensions linéaires, 496.— Que les inconvénients qu'il peut y avoir à suivre cette règle sont négligeables, & que les Constructeurs doivent faire tout ce qui sera possible pour s'y conformer, 497.— Qu'il faut renforcer également les courbes



des ponts, les clous & les gournables, & que cette augmentation de poids ne peut rien faire perdre au Vaisseau de ses qualités essentielles, 498. — Bénéfice qui résulte de l'application de la même règle aux Frégates, 499. — Des précautions qu'il faut prendre en faisant usage des gournables de bois, 500. — Nécessité de fortifier davantage le second pont des Vaisseaux, 501. — Que le Tangage exige des considérations toutes contraires à celles qu'exige le Roulis, quant à ce qui concerne la Force des Vaisseaux, 502. — Que dans les actions de poupe à proue, les Forces des Vaisseaux sont en raison inverse de leurs dimensions linéaires, ce qui fait que les grands Vaisseaux sont beaucoup plus arqués que les Frégates, 503. V. Arc des Vaisseaux. — Manière de remédier à ces inconvénients, 504. — Qu'il faut que l'épaisseur des bordages soit comme les racines quarrées des cubes des largeurs des Vaisseaux; & les longueurs des Vaisseaux comme les racines quarrées des cubes des mêmes largeurs, 505. V. Bordages. — Avantages que retireront les Frégates de l'augmentation de leur longueur, & de la diminution de l'échantillon des bois; & désavantage pour les Vaisseaux par la diminution de leur longueur, & l'augmentation de l'échantillon: nécessité de donner un peu plus de volume aux fonds de la carene, 506. — Ce qui est cause que les Constructeurs ne sont pas portés à faire ces corrections pour les Vaisseaux, 507. — Des Forces relatives du même Vaisseau, 508. — Que plus les différents poids dont la charge d'un Vaisseau est composée, seront placés près de son centre de gravité, moins le Vaisseau aura à souffrir, 508. — Que les bordages doivent avoir plus d'épaisseur dans le milieu du Vaisseau que vers les extrémités, 509. De même, que les couples du milieu du Vaisseau doivent être plus forts que ceux des extrémités, 510. — Des attentions qu'on doit avoir en construisant les Vaisseaux avec des bois d'une pesanteur & d'une force spécifique différente, 511, 512. — Que le sapin est très-bon pour la construction, & est préférable à beaucoup d'autres bois, 512. — Qu'en bordant un Vaisseau en sapin, & lui donnant la même force que s'il étoit en chêne, il faut augmenter les épaisseurs des pièces dans la raison de 4 à 5, 513. — Qu'un Vaisseau de 60 canons construit en sapin, peut être de la même force que s'il étoit construit en chêne, & malgré cela, peser 7000 quintaux de moins, 513, 514. — Avantages qui résultent de l'emploi du sapin, 515.

FORCE DU VAISSEAU POUR PORTER LA VOILE, 528 jusqu'à 565. V. Inclinaison, Moments, Stabilité.

FORCE DES VOILES; son expression dans le sens de la quille, & latéralement, 338, 531. V. Voiles.

FOURNIER (le Père) donne les dimensions du Vaisseau La Couronne, 516.

FRÉGATES, leur comparaison aux Vaisseaux, V. Force des Vaisseaux, Vaisseau, Centre de gravité, idem, de volume, Métacentre, Stabilité, &c. — Quelles sont construites plus solidement que les Vaisseaux, 113.

FRET. Que le prix du fret doit se régler sur le poids des Marchandises, plutôt que sur leur volume, (Note.) 109, pag. 68, 69, V. Jaugeage. — Que le volume doit aussi être pris en considération; que c'est aussi l'usage du commerce, & utilité de cette connoissance, ib. pag. 68, 69. — Exemples d'affrètements faits dans les colonies, ib. pag. 68, 69. — Que la raison des volumes n'est pas toujours exactement suivie, & pourquoi ib. pag. 68, 69.

GABARI, 18.

GAILLARD d'avant, 103. — Idem d'arrière, 103.

GALÈRE. Que ce bâtiment peut marcher plus vite que

le vent, 348. — Qu'une Galère a en longueur plus de sept fois sa largeur, 348. — Résistances tant directe que latérale qu'elle éprouve; & surface de sa voilure, 348. — Que les vergues d'une Galère doivent former avec sa quille un angle plus petit que celles d'un Vaisseau, & même que celles d'un Chebec, 574. V. Chebec, Voiles. — Que le vent qui leur procure la plus grande vitesse, est plus ouvert que pour les Vaisseaux, 582, 583.

GASTANETA. Défaut des Vaisseaux construits d'après les principes, 114. — Dimensions d'un Vaisseau de 60 canons exposées dans son Ouvrage, 517.

GOULETTE que les angles de ses vergues avec sa quille doivent être plus petits que ceux d'un Vaisseau, & même que ceux d'un Chebec, 574.

GOVERNAIL. Que le Gouvernail est absolument nécessaire pour diriger & maintenir le Vaisseau dans une même route; ses imperfections, & que l'art de bien gouverner consiste en ce que la route soit la moins tortueuse qu'il est possible, 9. V. Gouvernement.

Du Gouvernail, 287 jusqu'à 300. — Que la théorie de cette machine a été donnée par plusieurs Géomètres, mais qu'ils n'en ont tiré aucune conséquence utile sur sa figure, & pourquoi 287. — Formule de la force que font les eaux sur le Gouvernail pour faire tourner le Vaisseau, 288 (Note.) 289. — Même formule en y comprenant l'effet de la dérive, 290, (Note.). V. Dérive. — Que plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus le Gouvernail aura de puissance pour le faire tourner, 291, 588. — Qu'à surfaces égales plus le Gouvernail sera enfoncé profondément dans le fluide, plus aussi sa force sera grande, 291. — Qu'à angles égaux du Gouvernail, sa puissance pour faire arriver le Vaisseau, est plus grande que pour le faire venir au vent, 291, 295, 588. — Que plus la quète de l'étambot sera petite, plus le Gouvernail aura de force, 291, 588. — Qu'on pourroit supprimer la quète de l'étambot si ce n'étoit l'action des coups de mer, 291, (Note.). — Calcul de l'angle que le Gouvernail doit former avec la quille, pour qu'il produise le plus grand effet possible, tant du côté du vent que du côté sous le vent, 292, 293, (Note.). — Que cet angle avantageux du Gouvernail est de 45 degrés plus ou moins, la dérive, & non de 54° 44, comme on l'a cru jusqu'ici, 294, 588. — Formule qui exprime la plus grande force que puisse produire le Gouvernail pour faire tourner le Navire, 294, (Note.). — Raisons qui obligent à préférer les angles qu'on emploie dans la pratique à ceux que la théorie nous indique, 296, 588. — Que la nécessité d'arriver est toujours plus pressante que celle de venir au vent, 296. — Que les Vaisseaux tendent pour l'ordinaire à venir au vent avec une grande force, 297. — Qu'il est nécessaire, pour le manège du Vaisseau, de considérer le moment de la force du Gouvernail; & expression de ce moment, 297, (Note.). — V. Gouvernement, qu'il est essentiel que la figure du Gouvernail approche le plus qu'il est possible de celle d'un triangle, 287, 298, 589. — Que l'angle le plus avantageux n'est pas celui qui convient le mieux pour faire virer le Navire vent devant, 300. — Que le Gouvernail doit autant qu'il est possible être tenu parallèle à la route du Vaisseau, 587. — Que plus le Gouvernail sera éloigné du centre de gravité du Vaisseau, plus son action sera grande, 590. — Que le Gouvernail ne doit jamais être employé sans nécessité, 424.

GOVERNEMENT



**GOVERNEMENT OU MANÈGE DU VAISSEAU,** 397 *jusq.* 426, & 588 *jusq.* 608. — Que le *Gouvernail* n'est qu'un des agents qui contribuent au gouvernement du Vaisseau, & peut-être pas le plus efficace, 397, 588. — Que les moments latéraux du Vaisseau tendent à faire arriver continuellement le Vaisseau, 398. V. *Moments*. — Que pour la perfection du *Gouvernement*, ou pour que le Vaisseau demeure constamment dirigé sur un même rumb de vent, il faut que le centre des forces des voiles concoure avec le centre des forces des eaux sur le côté du Vaisseau, ou que la direction de la force des voiles concoure avec celle des eaux sur le côté du Vaisseau, 399, 591. — Que la théorie donnée jusqu'ici par tous les Auteurs pour placer les mâts est fautive, & pourquoi 400, 592. V. *Mâts*. — Que la courbure des voiles change la situation du centre de leur force, & que l'inclinaison du Vaisseau sous le vent produit le même effet, 401, 592. — Que le *Gouvernement* du Vaisseau dépend de la combinaison des forces qui agissent sur lui, 402. — Que plus le Vaisseau s'incline, & plus le centre des voiles est élevé, plus en même temps il devient ardent, 402, 403. — Que le *Gouvernement* du Vaisseau ne peut manquer d'être fort inconstant : que le vent venant à augmenter, le Vaisseau vient au vent ; & qu'il arrive, au contraire, lorsque le vent diminue, 404, 410, 426, 592. — Que le *Gouvernail* ne doit jamais être employé sans nécessité, 404. — Que cependant on est forcé d'y recourir presque continuellement pour perfectionner le Manège, 592. — Moments des résistances latérales, 405. — *Idem*, de la force latérale des voiles, 406. — Somme des moments qui tendent à faire arriver le Vaisseau, 406. — Qui tendent à le faire venir au vent, 407. — Formule qui doit avoir lieu pour que le vaisseau gouverne parfaitement sans le secours du *Gouvernail*, 408 (Note). — Point où doit tomber le centre des voiles pour obtenir le même avantage, 408 (Notes). — Si l'équation n'avoit pas lieu, le Vaisseau viendrait au vent, ou arriverait, & le *Gouvernail* deviendrait absolument nécessaire, 409. — Ce qui doit arriver lorsque le vent devient plus large, 411. — Que plus le vaisseau aura de guindant, c'est-à-dire, que plus la hauteur des mâts sera grande, & moins on aura embarqué de lest, plus il sera ardent, 412, 594. — Que plus les voiles auront d'envergure, plus le Vaisseau sera ardent, 593. — En général, plus les voiles d'un Vaisseau seront grandes, plus il aura de disposition à venir au vent, 594. — Si l'on conserve les voiles d'une même surface, en faisant seulement varier leurs dimensions, le changement qui en résultera dans le Manège sera peu considérable, 595. — Qu'en augmentant la charge du Vaisseau, il devient plus ardent ; & au contraire, il a plus de propension à arriver, lorsqu'on la diminue, 413, 605. — Qu'en chargeant le Navire plus à la poupe qu'à la proue, il doit arriver ; & , au contraire, en le chargeant plus à la proue qu'à la poupe, il devient plus ardent, 414, 606. — Qu'un coup de mer contre la proue du côté du vent, ou contre la poupe, du côté sous le vent, fait arriver le Vaisseau ; & , au contraire, un coup de mer contre la proue, du côté sous le vent, & contre la poupe, du côté du vent, le force à venir au vent, 415. — De la facilité du *Gouvernement* du Navire, lorsqu'il cingle à la bouline, 415. — Des attentions qui concernent les Constructeurs pour donner au Vaisseau la qualité de bien Gouverner, 416, 417, 418, 606. — Que plus l'éclatement de l'étrave sera grand par rapport à la quète de l'étrave, plus le Vaisseau sera ardent, & réciproquement, 417, 605. — De ce qui concerne l'emplacement

des mâts & la grandeur de l'envergure, 418. V. *Mâts*. — Exemple appliqué au Vaisseau de 60 canons, pour vérifier sa qualité de bien gouverner, 419 *jusq.* 426, & 596 *jusq.* 600. — Que la vitesse du vent étant de 18 pieds par seconde, le Vaisseau de 60 canons Gouverne parfaitement avec tout son appareil, & qu'avec des vents plus forts il viendra au vent, & qu'au contraire il arrivera avec des vents plus foibles, 419, 426, 597. — Que le Vaisseau portant les deux basses voiles, les deux huniers avec les trois ris pris, l'artimon & le faux foc, il faut que la vitesse du vent soit de 28 pieds  $\frac{1}{2}$ , que, par conséquent, le Vaisseau est toujours ardent avec cette voilure, & nécessité de charger l'artimon dans différents cas, 420, 598. — Qu'il est impossible que ce Vaisseau Gouverne bien sous les deux basses voiles ; nécessité de border l'artimon, 421, 599. — Que sous la grande voile seule il est fort ardent ; qualité qui est très-importante dans ce cas, où le Vaisseau est à la cape, 422, 600, 608. — Que le *Gouvernail* a assez de force pour vaincre l'arrivée du Navire dans le cas de l'Art. 419, lorsque le vent est foible ; qu'ainsi son action est plus que suffisante pour assujettir le Navire & maintenir l'équilibre, 423, 601. — Formule dans laquelle on fait entrer l'effet du *Gouvernail*, & qui doit nécessairement avoir lieu pour que le Vaisseau Gouverne bien, 424. — Difficulté de Gouverner parfaitement d'un vent arrière, & grande puissance du *Gouvernail* par rapport aux autres forces dans ce cas, 425, 602. — Que le *Gouvernail* a encore beaucoup de force, vent large, mais qu'il est nécessaire de lui faire former un angle d'autant plus grand que le vent a plus de force, ou que le Navire cingle avec plus de vitesse, 426, 602. — Nécessité de considérer la force du courant des eaux sur le côté du Vaisseau, 591. — Que dans tous les Vaisseaux la distance du centre des voiles à celui des résistances latérales doit être constante, pour qu'ils Gouvernent bien, 603. — Que la situation du centre des résistances dépend non-seulement de la figure de la carène du Vaisseau, mais de la relation entre la quète de l'étrave & l'éclatement de l'étrave, 605. — Manière de procéder dans la détermination des centres, des résistances, de la voilure & de gravité, 607.

**GUINDANT DES VAISSEAUX**, & son influence sur le gouvernement. V. *Gouvernement*.

**HAMEL** (du) donne une pratique de construction sans tracer de plans, 25. — Ses inconvénients, 26. — Défaut de la méthode de diviser les lisses pour les couples extrêmes, & sa correction, 63 (Note).

**INCLINAISON**. V. *Stabilité*, *Moments*.

**INCLINAISON latérale**. — Trouver l'*Inclinaison* que doit prendre le Vaisseau lorsqu'on passe des poids d'un côté à l'autre, 166. — Qu'à volumes égaux, les sections faites par la superficie de l'eau étant aussi égales, le Vaisseau dont les couples seront moins pleins, ou dont la carène aura moins de capacité, c'est-à-dire, celui qui tirera moins d'eau éprouvera moins d'*Inclinaison*, 167.

De l'*Inclinaison* que prend le Vaisseau par la force que produit le vent dans les voiles, 379 *jusq.* 396. — En quoi consiste la qualité de porter la voile, 379. — Qu'on ne peut remédier absolument aux inconvénients de l'*Inclinaison*, 379. — Moments avec lesquels le côté du Vaisseau résiste à l'*Inclinaison*, 380. — *Idem* avec lesquels la voile agit, 381. — Moments latéraux des voiles, le Vaisseau marchant, 381. V. *Voile*. — Formule de l'*Inclinaison* que doit prendre le Vaisseau, 382, 383. — Simplification de la formule, 383. — Que plus le centre d'effort des voiles sera bas, & moins les

Bbb



voiles auront de courbure, moins le Vaisseau prendra d'*Inclinaison*, 384. V. *Centre des voiles*.— Impossibilité d'éviter que le Vaisseau ne prenne de l'*Inclinaison*, & de mettre en pratique ce que M. Bouguer a proposé, attendu que le point qu'il appelle *Vélique* seroit toujours au-dessous de la superficie de l'eau, *Note*, 384, pag. 254.— Des inconvénients qu'il y auroit à augmenter l'envergure comme le même Auteur le propose, *Note*, 384, pag. 254.— Application de la formule à différents cas du Vaisseau de 60 canons, naviguant à la bouline avec toute la voilure qu'il peut porter, & *Inclinaison* qui en résulte, 385.— *Id.* les perroquets étant ferrés, & ayant pris un ris dans chaque hunier, 387.— *Id.* le Vaisseau demeurant sous les deux basses voiles, & que sous cette voilure il est capable de supporter l'action d'un vent très-violent, 388.— Que dans d'autres Vaisseaux dont les couples seroient moins pleins dans les fonds il faudroit employer la formule générale, 386.— *Inclinaison* que prennent les Vaisseaux & Frégates, 385, 387, 388, 343.— Combien l'ancien système des résistances convient mal aux *Inclinaisons* que prennent les Vaisseaux, *Note*, 387, pag. 256.— De l'effort que supporte une surface exposée à l'action du vent, suivant l'ancien système, pag. 256.— Du vent dont les voiles, les vergues & les mâts peuvent supporter l'action sous un appareil déterminé, 389.— De l'*Inclinaison* que le Vaisseau peut prendre lorsqu'il vient à coiffer ou masquer; nécessité de prévenir cet accident, à cause du grand risque qu'on court de périr dans cette circonstance, 390, 364.— Formule qui exprime l'*Inclinaison* particulière que prend le Vaisseau, eu égard aux altérations qu'il peut éprouver dans son poids ou dans son volume, 391.— Que toutes les fois qu'on ajoute un poids au Vaisseau au-dessous de la ligne de flottaison, ou qu'on lui en retranche un au-dessus de la même ligne, le Vaisseau portera davantage la voile, ou éprouvera moins d'*Inclinaison*, & réciproquement, 392. V. *Stabilité*.— Que le corps du Vaisseau, quant à ce qui concerne la qualité de porter la voile, tient un milieu entre celui qui seroit composé de deux prismes triangulaires, & celui qui seroit de la forme d'un parallépipède rectangle, 393.— Que les sinus des *Inclinaisons* dans les Vaisseaux semblables sont à peu près en raison inverse de leurs dimensions linéaires, 394.

**INCLINAISON DE POUPE A PROUE** que prend le Vaisseau, 395.— Formule qui en exprime la valeur, 396.— Qu'elles dépendent de la vitesse directe du Vaisseau, & nullement de l'angle des voiles avec la quille, 396.— Que dans le Vaisseau de 60 canons, qui nous sert d'exemple, la poue s'élève sur l'eau au lieu de se submerger davantage, quoique ce ne soit que d'une très-petite quantité, 396.— Que le résultat ne peut être le même pour d'autres Vaisseaux, 396.

**INONDATIONS.** V. *Élévation des eaux sur le côté du Vaisseau*, ainsi qu'à la poue & à la poue.

**JAUGEAGE des Vaisseaux.**— Qu'il peut être envisagé sous deux points de vue, *Note*, 109, pag. 65.— Qu'on entend le plus communément par ce mot l'art de faire les opérations nécessaires pour déterminer la charge que le Navire peut porter, *ibid.* pag. 65.— A quoi se réduit le calcul, *ibid.* pag. 65.— Qu'il est essentiel d'avoir le plan du Vaisseau, *ib.* pag. 65.— Méthode pratique de *Jaugeage* pour trouver le port du Vaisseau, *ib.* pag. 65, 66.— Imperfections des méthodes de *Jaugeage*, qui ont pour objet de déterminer la capacité de la cale pour en conclure le port du Vaisseau, & que ces méthodes ne peuvent s'appliquer à tous les bâtimens, *ib.* pag. 66, 67.— Distinction des tonneaux de poids & des tonneaux d'arrimage, & réflexions à ce sujet, *ib.* pag. 66, 67. V.

**Tonneau.**— Que le tonneau d'arrimage est fixé par l'Ordonnance de 1681 à 42 pieds cubiques, *ib.* pag. 66, 67.— Que ce tonneau est une mesure simplement étendue, *ib.* pag. 67.— Que la capacité de la cale des Navires n'a pas un rapport constant avec leur port, *ib.* pag. 67.— Qu'on a besoin surtout de connoître le port des Navires, mais qu'il est aussi très-utile de connoître leur capacité, & que le rapport de ces deux grandeurs ne peut être constant, *ib.* pag. 67.— Règles de *Jaugeage* qui supposent ce rapport constant, *ib.* pag. 68.— Cas unique où le tonneau d'ordonnance donne, avec précision, la charge du Vaisseau en tonneaux de poids, *ibid.* pag. 67.— Règle de *Jaugeage* que suit le commun des Constructeurs, *ib.* pag. 68.— Règle des *Jaugeurs* de Marseille, *ib.* pag. 68.— Qu'il conviendrait beaucoup mieux de chercher le port en tonneaux de poids, & la capacité de la cale en tonneaux d'arrimage, *ib.* pag. 68.— Que le prix du fret doit se fixer sur le poids & non sur le volume, *ibid.* pag. 68.— Que le volume doit cependant être pris en considération, que c'est aussi l'usage du commerce; & utilité de cette connoissance, *ib.* pag. 68, 69.— Exemples d'affrètements faits aux Colonies; que la raison des volumes n'est pas toujours exactement suivie, & pourquoi, *ib.* pag. 68, 69.— Règle pour trouver la capacité de la cale d'un Navire en tonneaux d'arrimage, *ib.* pag. 69.— Ce qu'il faut faire pour en conclure les tonneaux de poids qui répondent à la capacité, la charge étant homogène, *ib.* pag. 70.— Déterminer la ligne d'eau du Vaisseau, *ib.* pag. 70.— Cas où l'on doit tabler sur la capacité de la cale, *ib.* pag. 70. V. *Ligne d'eau*, *Volume submergé*.

**LAMES.** V. *Coups de mer*.— Expression de la vitesse des Lames. V. *Roulis*.— Table de la durée des roulis correspondants à chaque hauteur des Lames, 450. V. *Roulis*.

**LARGEUR DU VAISSEAU.** V. *Vaisseau*.

**LIGNE.** Des principales lignes que l'on considère dans le corps du Navire, 15.— De la ligne du Fort, 15.— *Id.* du Cordon, 15. (*Note*).— *Id.* du Plat-bord, 15.— *Id.* de l'enture du corps principal, 15.— Lignes d'eau ou de flottaison, & manière de les tracer, 43.

**LIGNE D'EAU.** Manière de déterminer la véritable, 107, 110, & *Notes*, pag. 70.

**LISSES.** Leur usage dans la construction sans plan, ce qu'on appelle construire sur *Lisse*, 21.— *Id.* dans la construction avec des plans, & manière de les tracer sur les plans, 40, 41.— Division des *Lisses* suivant la méthode française, 16, & *sur*.— Manière facile & sûre d'éviter une grande partie des tâtonnements dans la division des *Lisses*, 59.— Du triangle pour la division des *Lisses* de poue & de poue, 59 jusqu'à 63.

**LISSE DES FONDS ou des façons**, 12. (*Note*).

**LISSES INTERMÉDIAIRES**, 89. (*Note*). *Lisse de l'inflexion*, 89. (*Note*).

**LISSE D'HOUDY**, 20.

**LIVRE DE FRANCE.** Son rapport avec la livre castillane, & la livre Anglaise averdupois, 109. (*Note*) pag. 62.

**LONGUEUR DU VAISSEAU.** V. *Vaisseau*.

**MAÎTRE COUPLE.** V. *Couple*.

**MANCHE DE LA RAME.** V. *Rame*.

**MANŒUVRE**, en quoi consiste cet art, 13.

**MANÈGE DU VAISSEAU**, 397 jusqu'à 426, & 588 jusqu'à 608. V. *Gouvernement*.

**MARCHE DU VAISSEAU.** De la Marche ou du mouvement progressif du Vaisseau, produit par l'impulsion du vent sur les voiles, & du rumb de vent que cette impulsion l'oblige de suivre, 336 jusqu'à 359, & 565 jusqu'à 587.— Qu'on



distingue trois sortes de mouvements progressifs dans le Vaisseau, le mouvement direct, le mouvement latéral, & le mouvement oblique, 336.— Qu'il est nécessaire d'en distinguer un quatrième, qui est celui avec lequel le Vaisseau gagne au vent, 336. V. *Vitesse*.— Cause de tous ces mouvements, & que la théorie de tous les Auteurs est fautive, étant fondée sur de faux principes sur la résistance des fluides; & parce que tous, à l'exception de MM. Parent, & Jacques Bernoulli, ont supposé, sans aucune raison, la vitesse du vent infinie à l'égard de celle que prend le Vaisseau, 336. V. *Vitesse*.

MARIOTTE. Expériences de cet Auteur sur la force de l'eau contre une surface; & défaut de ces expériences, 387.— *Id.* sur la vitesse du vent, 352. (Note.).

MASQUER. Grand risque de périr dans cette circonstance, 390, 564. V. Coëffer, *Inclinaison*.

MATS. Que la théorie de l'emplacement des Mâts proposée par quelques Géomètres est défectueuse, 400, 592.— Des règles qu'il faut suivre pour remplir cet objet, 285, 608.— Qu'il faut déterminer d'abord la situation du grand Mât, 608.— Qu'on doit le placer au centre des résistances latérales, ou à peu près, 608.— Que le Mât de misaine doit être le plus en avant qu'il sera possible, 608.— Que le Mât d'artimon doit se reculer ou s'avancer jusqu'à ce que la distance du centre de la voilure & celui des résistances latérales soit de la grandeur qu'on a trouvée convenable, 608.

MATURE. Du vent dont la *Mature* peut supporter l'action sous un appareil déterminé, 389.— De l'action qu'éprouve la *Mature* dans les roulis, 461 & suiv. 617 & suiv. V. *Roulis*.— *Id.* dans les tangages, 479 & suiv. 627 & suiv.— Que les *Mâts* éprouveront les moindres actions qu'il est possible, lorsque le Vaisseau, dans ses roulis, est isochrone à la lame, 461, 617.— Formule qui exprime la distance à laquelle on doit séparer les poids de l'axe de rotation, pour que la *Mature* éprouve la moindre action qu'il est possible, 462.— Que plus on éloigne les poids de l'axe de rotation sans préjudicier aux parties qui doivent les supporter, plus l'action que souffre la *Mature* diminue, 463.— Qu'on est tombé dans une erreur très-grave lorsqu'on a prescrit d'éloigner les différents poids de l'axe, dans la vue seule d'augmenter la durée du roulis, 618.— Que plus la distance du centre de gravité au métacentre sera grande, plus la *Mature* sera exposée, 464.— Qu'en diminuant cette distance les eaux s'élèvent beaucoup davantage sur le côté du Vaisseau, 465, 620. V. *Élévation des eaux sur le côté du Vaisseau*, *Métacentre*.— Table du rapport d'action que souffre la *Mature* dans des roulis de différente durée, 618.— Détermination de la durée que doit avoir le roulis, pour que la *Mature* souffre le moins qu'il est possible, 618, 619.— Formule qui exprime l'action que souffre la *Mature* dans le tangage, & que la moindre action a lieu, quand la durée du tangage causé par l'action seule de la lame, est égale à la durée de celui qui auroit lieu, le Vaisseau étant considéré comme un pendule; nécessité pour cela d'approcher les poids de l'axe de rotation en soulageant les extrémités du Vaisseau, 479, 627.— Que l'action qu'éprouve la *Mature* dans le tangage est comme le carré de la longueur des Navires, 480.— Qu'il convient de ne pas trop allonger les Vaisseaux, & qu'il faut même fixer cette dimension avec beaucoup de précautions, 480, 627.— Inconvénients de chercher à diminuer le travail de la *Mature* en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre, 627. V. *Élévation des eaux à la poupe & à la proue*.

MÉTACENTRE, 150 jusqu'à 160, & 164, 165, &c. V.

*Stabilité*.— Formule qui exprime la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de volume, 150.— Développement de l'intégrale qui entre dans l'expression de cette hauteur, tant pour la moitié de la proue que pour celle de la poupe, & Note sur cette formule, 151.— Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, 152. (Note).— Méthode de M. Chapman pour trouver la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de gravité, (Note.) 151.— Que celle de notre Auteur est préférable, (Note.) 151. V. Chapman.— Ce qu'il faut ajouter à la hauteur du *Métacentre*, à cause de l'épaisseur du bordage, 153.— Que les hauteurs du *Métacentre* sont comme les cubes des largeurs, 153.— Qu'elles augmentent à mesure que l'inclinaison augmente, 154.— Trouver la hauteur du *Métacentre* pour les Vaisseaux dont les sections à la superficie de l'eau sont entièrement semblables; & application au Vaisseau de 70 canons, 155.— *Id.* à la Frégate de 22 canons, 156.— *Id.* au Vaisseau à trois ponts, 157.— Que les hauteurs du *Métacentre* sont entre elles comme les quatrièmes puissances des dimensions linéaires, 155.— Trouver la hauteur du *Métacentre* relativement aux inclinaisons de poupe à proue; & formule générale qui exprime cette hauteur, 158.— Note sur cette formule, *ibid.* pag. 101, 102.— Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, 159.— Note sur le résultat numérique de l'Auteur, 150, pag. 102.— Trouver la même hauteur pour les Vaisseaux dont les sections faites à la superficie de l'eau sont entièrement semblables, 160.— Application au Vaisseau de 70 canons, à la Frégate de 22, & au Vaisseau à trois ponts, 160.— Ce qu'il faut faire quand les sections à la superficie de l'eau ne sont pas semblables, 160.— Formule qui exprime la distance verticale du *Métacentre* au centre de gravité, 162, 163.— Application à un exemple, 164, 165.— Trouver cette hauteur pour le Vaisseau de 70 canons, 171.— *Id.* pour la Frégate de 22, 172.— *Id.* pour le Vaisseau à trois ponts, 173.— Erreur dans laquelle est tombé M. Bouguer, en indiquant seulement un ou deux pieds pour la hauteur du *Métacentre* des Vaisseaux à trois ponts, au-dessus du centre de gravité, 174.— Formule qui marque la profondeur à laquelle un Vaisseau donné doit être plus ou moins calé pour être dans une disposition semblable à celle d'un autre Vaisseau, 171.— Que la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de volume sera en raison directe de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau prises dans le plan de flottaison multipliées par sa longueur, & en raison inverse du volume total que le Vaisseau aura de submergé dans le fluide, 532.— Que le produit de la hauteur du *Métacentre* au-dessus du centre de volume, multipliée par le volume déplacé ne varie point si le plan de flottaison ne varie pas, 533.

MILLE. Sa valeur en pieds Anglais, (Note.) 312, pag. 228.

MOMENTS. V. *Vaisseaux*, *Inclinaison*, *Stabilité*, *Rame*, *Gouvernail*, *Roulis*, *Tangage*.— Que les moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action sont comme les quatrièmes puissances de leur largeur, 113. (Note.). V. *Arc des Vaisseaux*, *Force des Vaisseaux*.

MOMENTS D'INERTIE, sont comme les cinquièmes puissances de la largeur des Vaisseaux, 113 (Note).— Nécessité de les considérer, 492, 611. V. *Vaisseau*, *Roulis*.

Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, à l'égard d'un axe aussi horizontal, & qui consistent ce que les Marins appellent la qualité de porter la voile, 196 jusqu'à 215. V. *Stabilité*.— Que les Moments du Vaisseau quand il se meut horizontalement, peuvent se réduire à deux espèces, les premiers suivant un axe horizontal tracé de la



poupe à la proue, & les seconds suivant un axe perpendiculaire au premier, 196. Formule des *Moments* qu'éprouve le Vaisseau quand il se meut horizontalement, 197. (Note.)— Application de la formule à un exemple, 197 *jusq.* 204.— Ce qu'il faut ajouter à ces valeurs pour l'épaisseur des bordages, 198., 202., 203.— *Id.* pour la quille, l'étambot, le gouvernail, l'étrave & le taille-mer, 199., 202., 203.— Cas où le Vaisseau seroit plus calé de 6 pouces, 200. (Note.) 204.— Valeur totale des *Moments* latéraux qu'éprouve le Vaisseau de 60 canons, 205.— *Id.* des *Moments* de poupe à proue, 206.— Trouver les *Moments* pour tout autre Vaisseau dont les fonds seroient semblables à ceux du premier, 207.— Formule qui exprime ces *Moments*, 207.— Application au Vaisseau de 70 canons, 208., 209.— *Id.* à la Frégate de 22, 210., 211.— *Id.* au Vaisseau à trois ponts, 212., 213.— *Moment* latéral absolu du Vaisseau de 60 canons, 215.— Que les *Moments* qui résultent de la dénivellation sont négligeables dans les grands Vaisseaux, 215. V. *Stabilité.*

*Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement horizontal, par rapport d'un axe vertical qui passe par le centre de gravité,* 216 *jusq.* 228.— Qu'on peut les réduire à deux espèces, mais qu'il suffit de considérer les *Moments* latéraux, 216.— Formule qui exprime ces *Moments*, 217.— Application à un exemple, & tables qui y sont relatives, 217.— Qu'il est nécessaire d'avoir égard à l'inclinaison de la quille à l'égard de l'horizon, 218.— D'y joindre l'augmentation qui provient du bordage, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave & du taille-mer, 219 *jusq.* 222.— Trouver les mêmes *Moments* lorsque le Vaisseau est plus ou moins calé, 223.— *Id.* pour tout autre Vaisseau dont les fonds seroient semblables à ceux du premier, 225.— Formule générale de ces *Moments*, 225.— Application au Vaisseau de 70 canons, 226.— A la Frégate de 22 canons, 227.— Au Vaisseau à trois ponts, 228.

*Des Moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement de rotation autour d'un axe horizontal; mouvement que les Marins appellent le Roulis ou le Tangage,* 229 *jusq.* 240. V. *Roulis, Tangage.*— Que ces *Moments* se réduisent à deux espèces, 229.— Que les *Moments* produits dans le roulis & dans le tangage doivent se déduire des mêmes principes, 229.— Formule qui exprime les *Moments* à l'égard d'un axe horizontal qui va de la poupe à la proue; c'est-à-dire, les *Moments* qui ont lieu dans le roulis, 230.— Application à un exemple, & tables relatives, 231., 232.— Qu'il faut ajouter les *Moments* qui proviennent de l'épaisseur des bordages, de la quille, de l'étambot, du gouvernail, de l'étrave & du taille-mer; & valeur de ces quantités, 231 *jusq.* 236.— Valeur totale des *Moments* qu'éprouve le Vaisseau de 60 canons, 237.— Trouver les mêmes *Moments* lorsque le Vaisseau est plus ou moins calé, 238.— Application au Vaisseau de 60 canons supposé calé de 6 pouces de plus, & valeur totale des *Moments* qu'il éprouve dans ce deuxième état, 239.— Qu'on peut, en procédant de la même manière, trouver les *Moments* à l'égard d'un axe horizontal perpendiculaire au premier, ou ceux qui ont lieu dans le tangage, 240.— La même chose pour d'autres Vaisseaux semblables, 240.— Expression approchée de ces *Moments* qui est suffisante pour notre objet, 240.

*Des Moments dont les parties du Vaisseau éprouvent l'action, & qui le font Arquer,* 241 *jusq.* 255. V. *Arc des Vaisseaux.*

**MOMENT DE LA FORCE DES VOILES,** 381.— *Moments* latéraux des voiles, le Vaisseau marchant, 381.— Des *Moments* verticaux avec lesquels la voile agit, 281.— Que le

*Moment* de la force qu'éprouvent les voiles est exprimé par le produit de la somme de toutes les forces qu'elles produisent, par la hauteur du centre des mêmes forces au-dessus du centre de gravité du Vaisseau. V. *Centre des forces des voiles, Voiles, Stabilité, Inclinaison.*

**MOUVEMENTS DU VAISSEAU.** V. *Vaisseau, Vitesse, Roulis, Tangage, Voile, Gouvernail, Inclinaison, Stabilité.*

*Des actions & des mouvements du Vaisseau,* 336 *jusq.* 488.— Du mouvement direct, 336.— *Id.* latéral, 336.— *Id.* oblique, 336.

MULLER (John). Son erreur sur les angles avantageux des voiles & du vent avec la quille, (Note.) 360., pag. 238., 239.— Que sa conclusion est fort différente de celle de Jean Bernoulli, quoiqu'il soit parti du même principe, *ib.* pag. 239.— Ses expériences sur la force du sapin, 512. V. *Sapin.*

**NAVIRE.** V. *Vaisseau.*

OLIVIER (M.) Que cet Ingénieur a construit des Vaisseaux sans donner d'élanement à l'étrave; que les défauts de cette construction sont manifestés par la théorie & par l'expérience. (Note.) 604.

**ŒUVRES VIVES,** 15. V. *Construction, Plan, Corps du Navire.*

**ŒUVRES MORTES,** 15.— Manière d'en tracer le plan, 82 *jusq.* 93. V. *Construction, Plan.*— De la rentrée des œuvres mortes, 89.

**PALADE.** V. *Rame.*

**PALE.** V. *Rame.*

PARENT (M.). Que cet Auteur n'a pas supposé la vitesse du vent infinie à l'égard de celle du Vaisseau, 336.

**PENDULE.** Longueur du pendule simple qui bat les secondes, 430.

**PERPENDICULAIRE DU VENT,** 342.

**PIED CUBIQUE D'EAU DE MER,** mesure de France; son poids en livres castillanes & en livres de France. (Note.) pag. 62.— *Id.* pour le pied cubique, mesure d'Angleterre, *ib.* pag. 62.— Différence entre les Auteurs, *ib.* pag. 62.

**PIN.** Que le bois que les Espagnols nomment *Pin*, est le même que celui que les Français nomment *Sapin*, & les Anglais *Fir*, 512.— Que ce bois est très propre à la construction, 512. V. *Sapin.*— Que la force du bois qu'on nomme *Pin* en France est à celle du chêne comme 2 est à 10, 512. V. *Force des bois.*

**BITOT (M.).** Son erreur sur la dérive des Vaisseaux (Note.) 353.

**PLAN DES VAISSEAUX.** Nécessité des plans; que la construction s'est très-perfectionnée, depuis qu'on s'est astreint à en tracer, 17.— Qu'il y a encore un grand nombre de Constructeurs qui ne connoissent pas l'usage des plans (Note.) 17.— Inconvénients qui résultent de l'emploi de pareils hommes. (Note.) 17.— Nécessité d'exiger que les Constructeurs Marchands fournissent le plan du Vaisseau qu'ils ont dessein de construire. (Note.) 17.

*Manière de tracer le plan des Vaisseaux construits suivant l'ancienne méthode Anglaise, nommée The whole moulding,* 27 *jusq.* 47.— Nécessité de tracer trois plans ou projections, deux verticaux, l'un transversal, l'autre longitudinal, & le troisième horizontal, 28., 29., 30.— Propriétés de ces trois projections, & représentation des couples dans chacune, 31., 32.— Que la représentation des couples dans la projection transversale est la partie la plus importante de la construction; & manière de les tracer, 33 *jusq.* 42.

Description



Description des *révers*; 38. — Difficultés qui se présentent dans le tracé du plan d'un Vaisseau, suivant la méthode précédente, & maniere d'y remédier, 42. — Avantages de la construction, en traçant des plans, 42. (Note.) — Nécessité de considérer les *lignes d'eau*, ou les sections horizontales du corps du Vaisseau, & maniere de les tracer, 43. — Qu'on peut, sans erreur sensible, considérer ces sections horizontales comme parallèles à la quille, 44. — Que les Plans des Vaisseaux construits suivant l'ancienne méthode Française, se traçant d'une maniere presque entièrement *femblable*, 45. —

Maniere de décrire le PLAN des Vaisseaux suivant la méthode employée maintenant par les Constructeurs les plus instruits dans la théorie & dans la pratique, 46 jusqu'à 64. — Ce que les Anglais appellent *former le corps du Navire par des arcs de cercle*, 46. — Avantages de cette méthode sur l'ancienne 46, jusqu'à 51. — Qu'on y rencontre cependant presque les mêmes difficultés que dans l'ancienne, pour parvenir à des couples parfaits, &c. 53, 64. — Maniere d'abréger les tâtonnements que ces méthodes exigent, 54. — Que les Français ont pris un parti tout contraire, 55. — En quoi consiste leur méthode & leur division des lisses, 56. — Qu'elle n'est pas exempte des tâtonnements des autres méthodes, 57, 60. — Qu'elle exige une grande pratique, 58. — Maniere facile & sûre de diviser les lisses, pour éviter la plus grande partie de ces tâtonnements, 59. — Du triangle pour la division des lisses de poupe & de proue, 59 jusqu'à 63. — Ce qu'il faut faire pour les couples extrêmes, 61, 63. — Erreur qui se trouve dans l'Architecture Navale de du Hamel, & correction de cette erreur, 63. — Maniere de tracer le contour supérieur des couples, 48, 49. *Idem*, pour le contour inférieur, & pour le contour intermédiaire, 50, 51. — *Idem*, pour les *révers*, 51. — Maniere de terminer la poupe par une surface courbe, 51, (Note.) 52. — Description du cul rond, suivant la méthode Française, 57. —

Maniere de décrire Géométriquement le corps du Navire & tous les couples par des arcs de cercle, 65 jusqu'à 81. Principes fondamentaux de cette méthode, 65 jusqu'à 72, à quoi elle se réduit, 73. — Pratique, 74 jusqu'à 81. — Avantages de cette méthode sur les autres, 79 jusqu'à 80. — Qu'il reste encore beaucoup de choses à désirer sur cet objet, & ce qu'il faudroit faire pour que la méthode fût complète. (Note.) 80. — Description Géométrique des *révers*, 72. — *Idem*, des œuvres mortes, 90 & suiv.

Maniere de décrire le Plan des Œuvres mortes, 28 jusqu'à 93. — De la méthode Anglaise, 82 jusqu'à 88. — Erreur que commettent quelques Constructeurs dans le tracé de quelques lignes, 87, 88. — De la méthode Française, 89. — De la méthode Géométrique, 90, 91, 92. Qu'elle est fondée sur les mêmes principes que celle qu'on a employée pour la description des fonds, 93. — V. Ponts.

PLAN D'ÉLEVATION. (Note.) 30.

PLAN HORIZONTAL (Note.) 30.

PLAN VERTICAL DES GABARIS. (Note.) 30.

PLAN DE FLOTTAISON, 43 (Note.). — Maniere d'en trouver la surface, 106, 108. (Note.)

PLANCHER DE LA CALE ou faux Pont, 102.

PLAT DE LA VARANGUE, 25. V. Varangue, Aculement.

POIDS TOTAL DU VAISSEAU, & maniere de le calculer, 109. (Note.) V. Vaisseau, Volume déplacé. — *Idem*, de sa coque, 126.

PONT, nécessité de partager l'intérieur des Vaisseaux en

plusieurs étages par le moyen des Ponts; qu'il est essentiel qu'ils soient solidement assujettis aux côtés du Vaisseau, 12.

Des Ponts, 94 jusqu'à 103. — De leur usage: & que leur nombre est proportionné à la grandeur des Vaisseaux, 94. — Requ'on observe pour leur disposition, 95. — Qu'il n'en doit pas résulter trop d'élévation dans les œuvres mortes, 95. — Que cela dépend du jugement & de la prudence du Constructeur, 96. — De la situation du premier Pont, ou Pont principal, 97, 98. De la couture du Pont principal, 98. (Note.) 99. Maniere de le tracer sur le plan, 100. *Idem*, pour le 2<sup>e</sup>. & le 3<sup>e</sup>. 102. V. Plan. De la courbure des Ponts, & de celle de leurs baux, 101. Nécessité de fortifier davantage le second Pont des Vaisseaux, 155, 501.

DEMI-PONTS, ou Gaillards, 103.

PORT DES VAISSEAUX. Qu'il ne peut avoir un rapport constant avec la capacité de la cale. (Note.) 109, pag. 67. V. jaugeage.

PRECEINTE DU VIBORD, 15.

PROJECTIONS DES VAISSEAUX, Qu'elles sont de trois especes, 30. V. Plan des Vaisseaux.

PROUE DE MOINDRE RESISTANCE. Qu'elle ne peut être admise dans la pratique de la mer, 359, 487. — Que la Proue doit être plus volumineuse que la poupe 485.

QUÊTE DE L'ETAMBOT, 18. V. Gouvernail, Gouvernement. QUILLE, 14.

RAME 301 jusqu'à 335. V. Moment, Résistance. — Que la théorie de cette machine est d'un ordre très-sublime, 301. — Erreur de M. Bouguer, sur la théorie de la Rame (Note a. 301.) — Que Leonard Euler reconnoît l'erreur de M. Bouguer. Théorie de cet Auteur & ses imperfections, (Note 6.) 301. — Description de la Rame, 302, 303. — Du manche de la Rame, 303. — De la pale, 303. — Des moments à considérer dans l'action de la Rame, 304. — De l'apostrophe 305. — Recherche de l'équation, qui exprime l'action de la Rame, 305, 306, 307, 308, 309. — Expression du poids total que doit vaincre le Rameur, 305. (Note.) *Idem*, du moment de la force du Rameur, ou des Rameurs, 306. — *Idem*, du moment qu'ils produisent avec leurs pieds dans une direction contraire à celle de l'embarcation, 307. (Note.) — *Idem*, du moment de la portion des résistances que doit vaincre chaque Rameur, 307. — *Idem*, de la résistance de la pale, 308. — Formule qui exprime l'action de la Rame, 308, 309. — Que la grandeur de la pale que le Rameur submerge dans l'eau, n'est pas arbitraire, 310. — Formule qui exprime la vitesse que doit prendre une embarcation qui va à la Rame, 311. — Application de la formule à un Canot armé de 15 avirons à couple, 312. — *Idem*, au cas où les Rameurs produisent tout l'effort dont ils sont capables pendant un certain temps, 313. — *Idem*, au cas où le même Canot est armé de 9 avirons à pointe, 314. — *Idem*, au cas, où les Rameurs produisent tout l'effort dont ils sont capables pendant un certain temps, 315. — Que la vitesse de l'embarcation est toujours proportionnelle à la vitesse avec laquelle les Rameurs meuvent leurs bras, 316. Que cette même vitesse augmente, si la force du Rameur augmente, sans que la vitesse, avec laquelle ils meuvent, leurs bras diminuent, 316. — Qu'elle augmente encore, lorsqu'on augmente le nombre des palades dans un temps déterminé, ainsi que le nombre des Rameurs, 316. — Enfin, cette même vitesse augmente à mesure que la résistance à la proue diminue, 316. — Que la vitesse de l'embarcation augmente encore en diminuant



le poids de la partie extérieure de la *Rame*, & augmentant celui de l'intérieure, de sorte que la *Rame* soit en équilibre sur l'apostis, 317. — Formule qui exprime la vitesse de l'embarcation, la *Rame* étant en équilibre sur l'apostis, 318. — Application de la formule au cas des avirons à couple & avantage de cette disposition sur la précédente 318. — Du rapport entre la force que doivent employer les *Rameurs* & la vitesse avec laquelle ils doivent mouvoir leurs bras, sans augmenter leur travail, pour que l'embarcation acquiesse la plus grande vitesse possible, 319. (Note.) — Du poids qu'un homme peut soutenir, 319. — De la vitesse avec laquelle il peut mouvoir les mains lorsqu'elles ne sont chargées d'aucun poids, 319. — Formule qui exprime la force que doivent employer les *Rameurs*, 320. — Application de la formule au cas des avirons à couple; avantages qui en résultent dans la vitesse du Canot, 321. — Pour les cas où les *Rameurs* font tous l'effort dont ils sont capables pendant un court intervalle de temps, 322. — *Idem*, au cas des avirons à pointe, 323. — *Idem*, à celui où les *Rameurs* font tous leurs efforts pendant un petit intervalle de temps, 324. — Que l'effet de la dénivellation est assez petit pour être négligé, 325. — Du rapport entre la partie intérieure & la partie extérieure de la *Rame*, 326. — Que la disposition des avirons à couple est bien plus avantageuse que celle des avirons à pointe, lorsque l'embarcation n'est pas très-petite, 326. — Formule qui exprime le rapport qu'il doit y avoir entre la partie intérieure & la partie extérieure de la *Rame*, quand elle est en équilibre sur l'apostis, 327. — Que ce rapport ne peut être constant, 328. — Que plus l'embarcation est grande, plus la partie extérieure de la *Rame* doit être petite à l'égard de l'intérieure, 328. — Application de la formule à un exemple, & augmentation de vitesse qui en résulte, 329. — Nouvelle formule dans laquelle on a, non-seulement, égard à la relation avantageuse entre les parties intérieure & extérieure de la *Rame*, mais encore à la force avantageuse que doivent employer les *Rameurs*, 330. (Note.) — Application de la formule au cas des avirons à couple, & augmentation de vitesse qui en résulte, 331. — Difficultés qui se présentent dans la pratique pour équilibrer la *Rame*, ou mettre en usage la théorie précédente, 332. — Ce qu'il faut faire pour y suppléer, 332. — Formules plus propres à la pratique, 333. — Application de la formule à une Galère armée de quarante *Rames*, & vitesse qu'elle doit prendre, 334. — Qu'on peut négliger d'avoir égard à l'inertie de la *Rame* dans son mouvement, 335. — Note sur une faute dans le calcul de l'Auteur, *ibid.* —

**RAMEUR.** V. *Rame*.

**RENTÉE DES ŒUVRES MORTES.** V. *Œuvres mortes*, 89. —

**RÉSISTANCE DES BOIS**, sont comme les cubes de leur diamètre, 113.

**RÉSISTANCE DES FIBRES** d'une petite solive de bois de chêne très-dur, déterminée par l'expérience, 248. — Que les résistances des pièces de bois semblables dans les dimensions de leur équarissage, sont comme les cubes de leurs dimensions linéaires 493. — Si les dimensions des pièces étoient comme les dimensions linéaires des Vaisseaux, leurs *Résistances* suivraient la raison inverse des carrés des mêmes dimensions, 493. —

Des *Résistances horizontales* qu'éprouve le Vaisseau, 175 *jusq.* 195. — Que les *Résistances horizontales* peuvent être réduites à deux espèces, l'une perpendiculaire à la quille,

& l'autre suivant la direction même de la quille, 175. — Formule qui exprime la *Résistance* horizontale, tant latérale que de poupe à proue, & qui agit sur un des petits quadrilatères dans lesquels on divise la carene du Vaisseau, 176, 177. — Recherche de la valeur des quantités que renferme cette formule, 177. — Application de la formule à un exemple pris du Vaisseau de 60 canons, avec le calcul & les tables de la *Résistance* qu'éprouvent tous les petits quadrilatères, 178, 179. — (Note.) 180. — Résultat de ce calcul, ou *Résistance* qu'éprouve le Vaisseau de 60 canons, 180. — Ce qu'il faut ajouter à ces *Résistances* pour les bordages, la quille, l'étambot, l'étrave, le raille-mer & le gouvernail, 181 (Note.), 182. — De la *Résistance* qui provient de la dénivellation 183. — Formule de cette *Résistance*, 183. — Application de la formule à un exemple pris du Vaisseau de 60 canons, 184. — Résultat de cette *Résistance*, & *Résistance* totale qu'éprouve le Vaisseau, 185. — Manière facile de déduire les *Résistances*, lorsque le Vaisseau est plus ou moins calé, 186. — Application à un exemple, 187. (Note.) — *Résistances* qui ont lieu lorsque le Vaisseau est calé de 6 pouces de plus, *ibid.* — Trouver les *Résistances* qu'éprouve un autre Vaisseau quelconque dont les fonds sont semblables à ceux du premier, 188, 189, 190. — Formule qui exprime cette *Résistance*, 190. — Application de la formule au Vaisseau de 70 canons, 191. — *Idem*, à la Frégate de 21 canons, 192. — *Idem*, au Vaisseau à trois ponts, 193. — Que la *Résistance* directe, qui agit de la dénivellation, est négligeable dans les grands Navires, & exemple 194, 215. — Que la *Résistance* latérale est, à bien plus forte raison, susceptible d'être négligée, 195. — Quantité dont le centre des *Résistances* latérales est éloigné vers la poupe du centre de gravité, 224. — *Résistance*, ou efforts que supporte une surface exposée à l'action du vent, suivant l'ancien système, (Note.) 387.

**REVERS.** Ce que c'est que les *Revers*, & manière de les décrire, 38, 51. V. *Plans*. — Description Géométrique des *Revers*, 72. V. *Plans*.

**ROULIS.** Ce que c'est, 229.

**DU ROULIS ET DU TANGAGE**, 427 *jusq.* 488. & 609 *jusq.* 634. Des moments qu'éprouve le Vaisseau dans son mouvement de rotation autour d'un axe horizontale, mouvements que les Marins appellent le *Roulis* & le *Tangage* 229 *jusq.* 240. V. *Tangage*. — Que le *Roulis* & le *Tangage* sont des mouvements absolument nuisibles, 427. — Erreurs des Auteurs qui nous ont précédés, sur les causes du *Roulis* & du *Tangage*, & sur les moyens d'y remédier en partie, 427. — Qu'on ne peut considérer l'action du Vaisseau, dans le *Roulis*, comme celle d'un pendule, qu'on doit avoir égard à l'action de la lame qui le produit, 427, 609. — Qu'après le passage de la lame, on peut considérer le *Roulis*, comme l'action par laquelle le Vaisseau reprend sa situation droite, après avoir été incliné en vertu de cette première action, 128, 610. — A quoi se réduit tout cette action, 428. — Que ces deuxièmes *Roulis* ont été considérés seuls par les auteurs; nécessité de considérer les premiers, comme ayant beaucoup plus d'étendue, 610. — Moment de la force agissante dans le *Roulis*, 429. — Formule qui donne le temps de la durée du *Roulis*, le Vaisseau étant considéré comme un pendule, 430, 431. — Qu'on ne doit pas seulement considérer le temps de la durée du *Roulis*, comme on l'a fait jusqu'ici, 611. — Que pour augmenter la durée du *Roulis*, il suffit d'éloigner la



pois de l'axe de rotation, ou de diminuer la distance du centre de gravité au métacentre, 432. — Qu'on produit le même effet, en augmentant les résistances avec lesquelles les eaux agissent sur le côté, dans le temps du mouvement du *Roulis*, 433. — Application de la formule au Vaisseau de 60 canons, & preuve qu'on peut négliger d'avoir égard à la résistance du fluide, 434. — Que la durée du *Roulis* que le Vaisseau donneroit, étant considéré comme un pendule, est en raison inverse sous doublée des moments avec lesquels toutes les parties du Vaisseau agissent, & pareillement en raison inverse sous doublée du poids de tout le Vaisseau, & de la distance de son centre de gravité au métacentre, 434, 612. — Que les temps de la durée du *Roulis*, dans les Vaisseaux semblables, sont entr'eux comme les racines quarrées de leurs dimensions linéaires, 435. (Note.) — Erreur de M. Bouguer, en assignant 4 secondes  $\frac{1}{2}$ , pour la durée du *Roulis* de la Frégate le Triton, (Note a) 435. — Expression de la plus grande vitesse du roulis, 436. — Que cette plus grande vitesse est comme le quarré de la distance du centre de gravité au métacentre, & comme la puissance qui le produit, 437. — Que l'augmentation du poids du Vaisseau diminue plutôt qu'elle n'augmente la plus grande vitesse du *Roulis*, 438. — Que la plus grande vitesse des *Roulis*, dans les Vaisseaux semblables, sont à peu près comme les cinquiemes puissances de leurs dimensions linéaires, 439. — Que l'action que souffrent les parties du Vaisseau, de même que sa mâture, est comme les plus grandes vitesses, 440. — A quoi est égale cette action, 441. — Qu'elle sera d'autant plus petite que la distance de l'axe de rotation au point où l'on peut supposer les poids réunis, sera plus grande, 441. — Que cette action est comme le quarré de la distance du centre de gravité au métacentre, 442. — Nécessité de considérer les moments d'inertie que les *Roulis* communiquent à toute la mâture, & aux différentes parties du corps du Vaisseau, 611. — Que la même action est aussi comme les moments d'inertie, de la mâture, des agrès, des voiles, &c. 443. — Qu'elle est dans les Vaisseaux semblables, comme les cinquiemes puissances des dimensions linéaires, 444. — Que ce qu'on vient de dire de la mâture doit s'entendre d'une partie quelconque du Vaisseau, d'une partie de son côté, d'un nombre quelconque de ses couples, d'une partie d'un de ses ponts, &c. & ce qu'il faudroit faire pour diminuer le travail de cette partie, 445. — Des deux especes de *Roulis* qu'on peut considérer dans le Vaisseau, & du vrai temps de leurs durées, 612. — Que le *Roulis* & le *Tangage* dépendent des mêmes principes, 446. — De la différence qu'il y a à considérer le Navire comme un pendule ou comme mù par l'action de la lame, 446. — De l'action des voiles dans le *Roulis*, & calcul de leur effet, 447, 448. — Que la durée du *Roulis* doit aussi dépendre du temps que la lame emploie à passer sous le Vaisseau, & par conséquent, qu'il est nécessaire d'avoir égard à ce temps, 449. — Expression de la vitesse des lames, 449. — Formule du temps que le Vaisseau emploie à produire son *Roulis*, par la seule action de la lame, 449. — Table de la durée du *Roulis* du Vaisseau de 60 canons causé par l'action seule des différentes lames qui les produisent, 450. — De la durée des *Roulis* causés par l'action seule de la lame, 449, 450, 613. — Que les *Roulis* ont une grande durée dans les petites lames, que cette durée va en diminuant, à mesure que la lame augmente, & cela, jusqu'à un certain terme, &

qu'ensuite elle augmente de nouveau, 451. — Formule qui exprime la plus petite durée des *Roulis* causés par l'action seule de la lame, 445. — Qu'on a supposé jusqu'ici que les lames avoient pris tout l'accroissement dont elles sont susceptibles à l'égard du vent qui les a occasionnées, & différence qui résulte pour celles qui subsistent après que le vent est cessé, 452. — Raison qui a pu faire tomber M. Bouguer en erreur, en assignant 4 secondes  $\frac{1}{2}$  pour la durée des *Roulis* de la Frégate le Triton, (Note.) 452. — Que la vraie durée du *Roulis* n'est pas celle qu'on obtient en considérant le Vaisseau comme un pendule, ni celle qui auroit lieu, si le *Roulis* étoit causé par l'action seule de la lame, mais qu'elle tient un milieu entre les deux durées; & qu'il en est de même pour la vitesse, la grandeur, & les moments du même *Roulis*, 453. — Qu'on est tombé dans une erreur très-grave, lorsqu'on a prescrit d'éloigner les différents poids de l'axe de rotation, afin d'augmenter les moments d'inertie, dans la vue seule d'augmenter la durée du *Roulis* que le Vaisseau produiroit, étant considéré comme un pendule, 454, 618. — Qu'il seroit plus convenable, pour augmenter la durée du *Roulis*, de diminuer la distance du centre de gravité au métacentre; mais la grandeur du *Roulis* augmenteroit en même temps, ainsi que l'élévation des eaux, sur le côté du Vaisseau; élévation qu'on ne peut diminuer, sans diminuer cette distance, 455. V. *Elévation des eaux*. — Qu'il faudroit prendre le même parti pour soulager la mâture, si les élévations des eaux, sur le côté, n'exigeoient pas une disposition contraire, 620. Formule qui exprime le vrai moment qui agit sur le Vaisseau, dans le *Roulis*, 456. — Formule qui exprime la vraie durée du *Roulis*, 457. (Note.) — Que plus la durée du *Roulis* que le Vaisseau exécuteroit, étant considéré comme pendule, sera grande, plus la durée du véritable *Roulis* le sera; mais, en même temps, il sera d'une plus grande étendue, 615. — Qu'il y a deux cas à considérer, 616. — Que le vrai temps, dans lequel le Vaisseau doit achever son *Roulis*, pour que la mâture souffre le moins d'action qu'il est possible, doit être aussi égal au temps, dans lequel il l'achèveroit, s'il étoit causé par l'action seule de la lame, 461, 617. — Détermination de la durée que doit avoir le *Roulis*, pour que la mâture souffre le moins qu'il est possible, 461, 618, 619. — Table du rapport d'action que souffre la mâture dans des *Roulis* de différente durée, 618. — Exemple des inconvénients qui ont lieu dans le *Roulis*, soit en éloignant les poids de l'axe de rotation, soit en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre, 458, 459. — Formule qui exprime la plus grande vitesse avec laquelle les Vaisseaux produisent leurs *Roulis*, 460. — Que cette vitesse devient plus grande, à mesure qu'on éloigne les poids de l'axe de rotation, & que la distance du centre de gravité au métacentre augmente, 460. — Que la principale chose à laquelle on doit avoir attention dans le *Roulis*, n'est pas la plus grande vitesse avec laquelle il se produit; mais l'action qu'il occasionne dans la mâture, & celle des coups de mer, sur le côté du Vaisseau, 461. — Cause pour laquelle les Auteurs les plus célèbres ont porté leur attention sur les moyens d'augmenter la durée du *Roulis*, 461. — Du grand risque de démâter dans les troisiemes *Roulis*, 472, 623. — V. *Mâture*.

ROUTE DU VAISSEAU. Qu'elle ne peut manquer d'être tortueuse, que l'art de bien gouverner consiste en ce qu'elle le

soit le moins qu'il est possible; 9. — V. *Gouvernement*.  
 RUMB que suit le Vaisseau, 565 *jusq.* 587. V. *Vitesse*. —  
 Trouver le Rumb de vent que doit suivre le Vaisseau,  
 & les vitesses directe, latérale, & oblique, 566, 567 —  
 V. *Vitesse*.

### SABORD, 95.

SAPIN. Quec'est le même bois que les Espagnols appellent *Pin*, & les Anglais *Fir*, 512. — Que ce bois est très-propre à la construction, & est préférable à beaucoup d'autres, 512. — Que sa force est à celle du chêne, comme 4 est à 5, & suivant *Muller*, comme 2 est à 3, 512. — Rapport entre la force du *Sapin* d'Espagne, & celui que *Muller* a soumis à l'expérience, 512. — Que la force du bois qu'on appelle *Pin*, en France, est à celle du chêne, comme 7 est à 10, — Que ces rapports ne sont pas exempts de toutes variations, mais doivent être pris pour une expression moyenne, 512. — Que le poids du *Sapin*, pris à maturité, & dans un état de sècheresse convenable pour être employé, est à celui du chêne, comme 3 est à 5, 513. — Qu'en bordant un Vaisseau en *Sapin*, & lui donnant la même force que s'il étoit bordé en chêne, il faut augmenter les épaisseurs dans la raison de 4 à 5, 513. — Qu'un Vaisseau de 60 canons, construit en *Sapin*, peut être de la même force que s'il l'étoit en chêne, & malgré cela, peser 7000 quintaux de moins, 513, 514. — Avantages qui résultent de l'emploi du *Sapin*, 515.

SECTION HORIZONTALE DU VAISSEAU faite par la ligne de flottaison, 43. — Manière d'en calculer la surface, 106, 108. (Note.) V. *Chapman*. — Son influence sur la stabilité du Vaisseau, 214. — V. *Stabilité*. Vaisseau.

SILLAGE. V. *Vitesse*.

SOLIDITÉS. (Table des) Leur construction & leur usage, (Note.) 109. *pag.* 63, 64.

SOLIDITÉS. (Echelle des) Leur construction & leur usage. (Note.) 109. *pag.* 63, 64.

STABILITÉ. V. *Moments*, *Inclinaison*, *Vaisseau*, *Voile*, *Roulis*. — Calcul de moments qui constituent la *Stabilité*, ou la qualité de porter la voile, 196 *jusq.* 215. — Qu'il convient, pour que le Vaisseau porte bien la voile, d'élever, le plus qu'il est possible, la centre des résistances horizontales, 214. — Que cette qualité ne dépend pas seulement de la section horizontale du Navire, à la ligne de flottaison, comme on l'a cru jusqu'ici; mais encore des fonds du Vaisseau, 214. — Que plus les côtés du Vaisseau seront proches d'être verticaux, depuis l'horizontale du centre de gravité, en allant vers le haut, plus le Vaisseau aura de *Stabilité*, 214. — Qu'on obtient le même avantage, à mesure qu'on abaisse le centre de gravité, mais que cette disposition devient préjudiciable pour les roulis, 214. — V. *Roulis*.

De la *Stabilité* ou de la force du Vaisseau pour porter la voile, 528 *jusq.* 565. V. *Moment*. — La force des Vaisseaux pour porter la voile, est, en raison directe, composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume du fluide qu'ils déplacent, & en raison inverse des moments latéraux qu'éprouvent les voiles, 528. — Ou encore la force des Vaisseaux pour porter la voile, est en raison directe composée de la hauteur du métacentre au-dessus du centre de gravité, & du volume du fluide qu'ils déplacent; & en raison inverse composée du sinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent,

& du moment avec lequel cette force agit dans la même direction, 528. — Explication & examen de toutes ces quantités, pour différents Navires, 529, 530, 531, 532. — Le centre de gravité coïncidant avec le centre de volume, la force des Vaisseaux pour porter la voile, est, en raison directe composée de la somme des cubes de toutes les largeurs du Vaisseau, prises dans le plan de flottaison, multipliée par sa longueur; & en raison inverse du cosinus de l'angle que forme la quille avec la direction de la force avec laquelle les voiles agissent, & des moments que les voiles produiroient dans la même direction, 534. — Lorsque le centre de gravité coïncide avec celui de volume, la force du Vaisseau pour porter la voile dépend précisément de la section horizontale du Vaisseau faite par la ligne de flottaison, 535. — Que cela n'arrive que très-rarement & très-difficilement dans la pratique, 535. — Récapitulation des résultats trouvés pour les Vaisseaux de 60 canons, de 70 canons, & à trois ponts, & pour la Frégate de 20 canons, 535. — Que les Frégates ont leur métacentre plus élevé, à proportion, au-dessus du centre de gravité, que les Vaisseaux, 535. — Que la direction suivant laquelle la voile agit n'est pas perpendiculaire à la vergue; Explication de cette vérité, & manière de calculer la quantité dont elle tombe plus sous le vent, 537. (Note.) — Que plus la vergue sera brassée sous le vent, & plus elle prendra de courbure du même côté, à l'égard de celle qu'elle prend du côté du vent, moins le Vaisseau aura de force pour porter la voile, 537. — Que plus la vitesse du vent augmente, moins le Vaisseau aura de force pour porter la voile, & cela sans avoir égard à la plus grande force qu'il fait alors sur la voile, 538. — Le moment de la force qu'éprouvent les voiles est exprimé par le produit de la somme de toutes les forces qu'elles produisent, multipliée par la hauteur du centre des mêmes forces au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, 539. — La force du Vaisseau pour porter la voile sera en raison inverse de la vitesse du vent, de la quantité des voiles déployées, de la hauteur du centre de cette voilure au-dessus du centre de gravité du Vaisseau, du sinus de l'angle que la direction du vent forme avec les vergues, & de la raison du sinus à l'arc de la demi-somme des angles que la voile forme avec la vergue dans ses deux extrémités, 541. — Que les forces pour porter la voile dans les Vaisseaux dont les fonds sont semblables, seront à peu près dans la raison directe des hauteurs du métacentre, au-dessus du centre de gravité, 542. — Inclinaison que les Vaisseaux & Frégates prennent, 385, 387, 388, 543. V. *Inclinaison*. — Que les Vaisseaux portent mieux la voile, à proportion, que les Frégates, 543. — Que malgré cela on ne peut augmenter leur appareil, sans courir le plus grand risque de les perdre, 544. — Manière de trouver la force d'un Vaisseau pour porter la voile, après qu'on lui a fait éprouver quelques altérations, 545, 546, 547. — De deux Vaisseaux dont les mâtures & les appareils sont égaux, les forces pour porter la voile seront comme le produit de la hauteur du métacentre, au-dessus du centre de gravité, par le volume qu'occupe le premier Vaisseau, est au même produit, plus celui du volume qu'on ajouteroit au second Vaisseau, par la distance entre les centres de gravité du poids & du volume ajouté, plus encore la différence qui résultera dans le produit de la nouvelle hauteur du métacentre, au-dessus du centre de volume, par le même nouveau

Volume

volume, 545. — Dans le cas où l'on ajoute du lest ou quelques poids, les forces pour porter la voile seront entr'elles comme le produit du volume que le Vaisseau déplaçoit dans son premier état, par la hauteur du métacentre, au-dessus du centre de gravité, est à ce même produit, plus celui du volume ajouté, par la distance entre les centres, de ce volume & du poids ajouté, 547. — Exemple relatif au Vaisseau de 60 canons, 547. — Qu'en ajoutant un poids au-dessous de la superficie de l'eau, le Vaisseau portera davantage la voile qu'auparavant, & par la même raison qu'en retranchant un poids au-dessus de la même superficie, le Vaisseau portera encore davantage la voile, 548. — Exemple relatif au Vaisseau de 60 canons, 548. — Si on transporte un poids d'une hauteur à une autre, le produit de ce poids, par la distance verticale à laquelle on le transporte, exprimera le moment dont la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, si on a placé le poids plus bas qu'il n'étoit; & il exprimera le moment dont cette force est diminuée, si on l'a placé plus haut, 549. — Application au cas où l'on construiroit le Vaisseau de 60 canons, en sapin, 549. — Trouver l'augmentation de force pour porter la voile, qu'acquiert un Vaisseau en augmentant son creux, 550. — Application au Vaisseau de 60 canons, 550, 551. — Trouver la quantité dont il faut alléger le Vaisseau pour qu'il n'ait pas plus de force pour porter la voile qu'auparavant, 552. — Que ce qu'on dit de l'augmentation du creux, s'entend également de l'addition quelconque d'un volume dans les fonds du Vaisseau, sans toucher à la section horizontale faite à la superficie de l'eau, 553. — Que si le poids ajouté se place au centre du volume ajouté, la force du Vaisseau pour porter la voile n'en sera ni augmentée, ni diminuée, quoiqu'on ait augmenté ses fonds, ou son volume, 554. — Que si l'on augmente le volume dans une partie, & qu'on le diminue dans une autre de la même quantité, la force du Vaisseau pour porter la voile sera augmentée, si le volume ajouté est plus élevé que le volume retranché, & elle sera diminuée dans le cas contraire, 555. — Que pour augmenter la force d'un Vaisseau pour porter la voile, il convient d'élargir ou de renfler les couples de poupe & de proue dans le voisinage de la flottaison, & de rendre plus fins, au contraire, ceux du milieu, 556. — Trouver l'augmentation de force qu'acquerra un Vaisseau pour porter la voile, par l'augmentation de sa longueur, 557. — Application au Vaisseau de 60 canons, 557. — Trouver la quantité dont on doit alléger le Vaisseau pour qu'il ne porte pas plus de voile qu'auparavant, 558. — Trouver la quantité dont la force d'un Vaisseau pour porter la voile, sera augmentée lorsqu'on allongera le Vaisseau, en lui donnant un certain nombre de couples égaux au Maître couple, 559. — Trouver la quantité dont on doit alléger le Vaisseau pour qu'il ne porte pas plus la voile qu'auparavant, 560. — Trouver l'augmentation qui a lieu dans la force du Vaisseau pour porter la voile, lorsqu'on augmente le Maître Bau du Vaisseau, ou quelques autres de ses largeurs, 561, 562. — Combien il importe que le Vaisseau ait une largeur suffisante dans ses extrémités de poupe & de proue, 563. — De l'inclinaison que peut prendre le Vaisseau lorsqu'il vient à coësser, & combien il est important de prévenir cet accident, 564. — Que le Vaisseau doit toujours être submergé de la quantité nécessaire pour lui procurer une stabilité suffisante, 576.

SUTHERLAND (*William*) donne les dimensions d'un grand Vaisseau à trois ponts, & d'un Vaisseau de 70 canons.

# TABLETTE, 21 jusqu'à 25.

TONNEAU DE MER ; qu'il pèse 2000 livres, (*Note*) 109. pag. 63. — Peut-être supposé occuper 28 pieds cubiques d'eau de mer, (*Note*) 109. pag. 63. — Distinction entre le tonneau de poids & le tonneau d'arrimage, & réflexions à ce sujet, (*Note*) 109. pag. 66, 67. — Que le tonneau d'arrimage est fixé par l'Ordonnance de 1680, à 42 pieds cubiques, *ibid.* — Que le tonneau d'Ordonnance est une mesure simplement étendue, & cas où il donne avec précision la charge du Vaisseau, (*Note*) 109. pag. 67.

TONTURE DU CORPS PRINCIPAL. — *Idem.* Du pont principal, 98 (*Note*). — *Idem.* De la quille; & que cette tonture ne peut empêcher le Vaisseau de s'arquer. V. *Arc des Vaisseaux*.

TRÉBUCHET. Ce que c'est, (*Note*) 23.

TRÉBUCHEMENT, (*Note*) 25.

TRIANGLE POUR LA DIVISION DES LISSES DE POUPE ET DE PROUE, 59 jusqu'à 63. V. *Lisses, Plans*.

TANGAGE. — Que le Tangage exige des considérations tout-à-fait contraires à celles qu'exige le roulis, quant à ce qui regarde la force du Vaisseau, 502. V. *Force des Vaisseaux*. — Que le Tangage est beaucoup plus violent, lorsque la proue est très-aiguë, 359. — Des moments qu'éprouve le Vaisseau dans le Tangage, 229, 240. — Que le Tangage & le Roulis sont des mouvements absolument nuisibles, 427. — Que la théorie du Tangage est fondée sur les mêmes principes que celle du roulis, 229, 473, 624. — Différence qu'il y a entre ces deux mouvements, 624. — Formule qui exprime le temps dans lequel le Vaisseau accomplit son Tangage, étant considéré comme un pendule, & application au Vaisseau de 60 canons, 473. — Du peu d'effet que produit la résistance des eaux, ainsi que l'action des voiles, 473. — Que la vitesse directe du Vaisseau produit de l'altération dans le Tangage, 474. — Que plus la vitesse du Vaisseau sera grande, plus le temps de la durée du Tangage sera petit, 625. — Exemple appliqué au Vaisseau de 60 canons, 625. — Formule du temps dans lequel la moitié de la lame passera sous la proue du Vaisseau, 474. — *Idem.* Du temps de la durée du Tangage produit par la seule action de la lame, & application au Vaisseau de 60 canons, 475. — *Idem.* Du vrai temps de la durée du Tangage, & application au Vaisseau de 60 canons, 476. — Que cette durée diminue à proportion que la vitesse du Vaisseau augmente, 476. — Que plus le temps dans lequel le Vaisseau accompliroit son Tangage, par lui-même, sera grand, plus aussi le Tangage sera grand, 626. — Formule qui exprime la grandeur du Tangage, & application au Vaisseau de 60 canons, 477. — De l'action que souffre la mâture dans le Tangage, & de la manière de la diminuer, 479. V. *Mâture*. — De l'élévation des eaux à la proue & à la poupe dans le Tangage, 481 & suiv. V. *Élévation des eaux à la poupe & à la proue*. — Que plus la vitesse du Vaisseau sera petite, plus le Tangage sera petit, 626. — Formule qui exprime la plus grande vitesse du Tangage, 478. — Manière d'obtenir que la mâture souffre le moins d'action, & inconvénients à chercher à se procurer cet avantage, en diminuant la distance du centre de gravité au métacentre,

D dd



627. — Que la moindre action que puisse éprouver la mâture a lieu, lorsque le *Tangage*, que le Vaisseau donne par lui-même, est de la même durée que celui qu'il donne par l'action seule de la lame, 627. — Que l'action que souffre la mâture est en raison doublée de la longueur des Vaisseaux; & raison pour laquelle on doit déterminer cette dimension avec précaution, 627.

**VAISSEAU. V.** Centre de gravité, Idem. de volume, Méta-centre Volume, &c. — De la Construction du Vaisseau, 1 *jusq.* 104. — Du Vaisseau en général & de ses propriétés, 1 *jusq.* 13. — Qualités que doit avoir un Vaisseau, 1. — Qu'il est destiné à deux objets, le commerce & la guerre, 1. — Que le Vaisseau doit être fortement lié dans toutes ses parties; que ses Sabords doivent être élevés à une hauteur suffisante, 2. — Que la figure du Vaisseau doit contribuer à diminuer ses oscillations, 2. V. *Roulis, Tangage*. — Que tous n'ont pas besoin d'avoir la même figure, ni la même solidité, &c. & cause de la variété qu'on remarque dans leurs mâtures & leurs voilures, 2. — Variété entre la longueur, la largeur, & le creux des différents bâtimens, & nécessité que la carene des Vaisseaux soit composée de surfaces courbes, 3. — Partie submergée du Vaisseau, de la figure d'un ellipsoïde, ou de deux demi-ellipsoïdes, 4. — Que les Vaisseaux circulaires ne pourroient suivre que la direction du vent, & nécessité qu'ils soient plus longs que larges, 4. — Qu'ils ne perdent aucun avantage pour résister au choc des lames, 5. — Nécessité de remplir les extrémités de l'ellipsoïde, 6. — Nécessité de prendre un milieu, & que la proportion entre la longueur & la largeur n'est pas encore fixée, parce qu'elle dépend des mers sur lesquelles le Vaisseau est destiné à naviguer, 7. — Ce que l'expérience constate sur ce point, 7. — Du creux que doit avoir le Vaisseau, relation entre cette dimension & la longueur. Variété à ce sujet, 8. — Nécessité d'obliger le Vaisseau à suivre une direction constante: moyens qu'on a imaginé pour remplir cet objet, & ses imperfections, 9. V. *Gouvernail*. — Que la route du Vaisseau ne peut manquer d'être tortueuse; mais doit l'être le moins qu'il est possible, 9. — Que les voiles servent à remplir le même objet, 10. — Nécessité d'employer plusieurs mâts & voiles, 10.

De la variété infinie qu'il peut y avoir dans la carene des Vaisseaux, & de la Construction du corps du Navire, suivant la pratique la plus ancienne, 14 *jusq.* 27. — Que l'expérience a fait connoître la nécessité d'élargir davantage le Vaisseau, du côté de l'avant, & de le rendre plus fin dans l'arrière, 14. — Des principales lignes qu'on considère dans le corps du Navire, 15. V. *Lignes, Lisses*. — Nécessité que toutes ces lignes, ou toutes les sections du Navire soient des courbes parfaites, 15. — Que la variété de ces lignes est infinie, ainsi que leur nombre, 16, 17. — Qu'il en résulte des Vaisseaux d'une infinité de figures différentes, dont les propriétés sont variées à l'infini, 16, 17. — Que cela a retardé les progrès de la pratique de la Construction, & que les erreurs de la théorie ne lui ont pas moins été préjudiciables, 17. — Que les anciens Constructeurs n'avoient, pour guide, qu'une pratique aveugle, 17. — Qu'ils ne connoissoient pas l'usage des plans, & nécessité de tracer le plan des Vaisseaux, V. *Plans*. — Manière dont ils s'y prenoient pour Construire le corps du Navire, 18 *jusq.* 27. — Méthode pour tracer le plan des Vaisseaux construits suivant l'ancienne pratique, 27 *jusq.* 45. V. *Construction, Plans*. — Idem, suivant la

pratique des Constructeurs les plus expérimentés; 46 *jusq.* 64. V. *Plans*. — Manière de décrire géométriquement le corps du Navire, par des Arcs de cercle, 65 *jusq.* 81. V. *Plans*. — Manière de décrire le plan des œuvres mortes, 82 *jusq.* 93. — V. *Œuvres mortes, Plans*. — Des ponts, 94 *jusq.* 103. V. *Ponts, Plans*.

*Examen du corps de Navire, de ses centres & des forces; résistances & moments qu'il éprouve*, 104 *jusq.* 216. — De la flottaison du Navire, de sa ligne d'eau, de son poids total, & de celui de sa coque, 104 *jusq.* 133. — Que la flottaison du Vaisseau étoit déterminée par tâtonnement par nos anciens Constructeurs 104; comment il faut s'y prendre pour la trouver par les principes de l'Hydrostatique, 105. V. *Flottaison*. Calcul pour trouver le volume que le Navire occupe dans le fluide, & pour trouver sa vraie ligne d'em; 105 *jusq.* 110. & *Not.* V. *Volume déplacé, déplacement, Chapman*. — Manière de faire les changements nécessaires dans les proportions du Navire, pour qu'il occupe le volume qu'on a dessein de lui faire occuper, 111. — Que le calcul du poids d'un Vaisseau de guerre, par la réunion de toutes les parties dont il est composé, est long & sujet à erreur, 112. — Ce qu'il convient de faire dans la pratique, 112. — Poids & volume qu'on a trouvés par expérience pour les Vaisseaux de différents rangs, 112 *jusq.* 118 & 536. — Différence dans le volume & le poids des Vaisseaux, relativement à ce qu'ils devroient être, si les Vaisseaux étoient semblables, 113. — Des fautes qu'on commet en réglant l'échantillon des bois & des fers qui entrent dans la construction, corrections de ces défauts, négligences des ouvriers, &c. — 113 *jusq.* 133. V. *Force des Vaisseaux, Arc des Vaisseaux, Echantillon, Résistance des bois*. — Que tous les Vaisseaux d'un même rang n'ont pas le même poids, 116. — Volumes que déplacent les Vaisseaux de différents rangs, 117. — Que le poids de la coque des Vaisseaux se calcule de la même manière que le déplacement, le Vaisseau étant tout armé, 126. — Poids de la coque de quelques Vaisseaux & Frégates, 126. — Manière d'en conclure le poids des coques des autres Vaisseaux & frégates, 127, 128. — Inconvénient qu'il y a à surcharger les Vaisseaux, de bois, d'artillerie & de lest, 132, 133.

*Maximes & règles de pratique qui résultent de la Théorie exposée dans tout cet Ouvrage*, 489 *jusq.* 633. — De la grandeur des Vaisseaux, 516. — Que celle des Vaisseaux du premier rang n'a pas sensiblement varié depuis 1671; mais qu'il n'en est pas de même pour les rangs inférieurs, 516. — Dimensions du Royal-Louis, du Soleil-Royal, du Vaisseau à Couronne, 516. — Idem, d'un Vaisseau Anglais à trois ponts, & d'un Vaisseau Espagnol de 60 canons, 517. — Que l'augmentation des coques des Vaisseaux de guerre, a été continuellement en augmentant, & raisons qui ont porté les Constructeurs modernes à faire cette augmentation, 517, 518. — Que l'avantage qu'on obtient par-là est de très-peu de conséquence, relativement à la dépense, 519 *jusq.* 522. Comparaison de deux Vaisseaux de 60 canons, l'un de 42 pieds de largeur, & l'autre de 40, & foible avantage du grand sur le petit, 519, *jusq.* 522. — Que la grandeur des Vaisseaux de guerre ne doit pas excéder ce qui est nécessaire pour la manœuvre de l'Artillerie, 523. — Calcul de la largeur nécessaire pour le Vaisseau de 60 canons, 523, 524. — Qu'il convient que l'Artillerie soit courte, 525, & qu'il est essentiel de ne pas porter des Chaloupes



d'une grandeur si énorme, 526. — Qu'ayant une fois déterminé la largeur, on peut déterminer la longueur & les autres dimensions, 527. — Qu'il convient de ne pas trop allonger les Vaisseaux, 480. — De la nécessité que les largeurs du Vaisseau soient plus grandes vers la proue que vers la poupe, ou que la proue soit plus volumineuse que la poupe, 487, 632, 633. — Qu'on doit procéder avec beaucoup de circonspection sur ce point, pour ne pas tomber dans le vice opposé, 633. — De la figure que doivent avoir les couples des extrémités pour adoucir le tangage, & par-là soulager la mâture, 488, 633.

VAISSEAU ARQUÉ OU CASSE, 246. V. *Arc des Vaisseaux*, *Force des Vaisseaux*.

VAISSEAU ENHUCHÉ, 95.

VAISSEAU QUI A UNE BELLE BATTERIE, 96.

VAISSEAU ARDENT, 402. V. *Gouvernement*, *Voile*.

VARANGUE, 35. — Plat de la *Varangue*, 25. — Raison pour laquelle quelques-uns font une espèce de renflement à l'extrémité du plat de la *Varangue*, 35.

VELAIRE. Son équation, & tables de ses abscisses & ordonnées, 261. V. *Voile*.

VELIQUE. (Point.) Impossibilité de l'établir, attendu qu'il seroit toujours au-dessous de l'eau. V. *Bouguer*, *Voile*.

VENT. Vitesse du Vent. V. *Vitesse*. — Vent le plus avantageux. V. *Angle avantageux*, *Voile*. — Du Vent, dont les voiles, les vergues & les mâts peuvent supporter l'action sous un appareil déterminé, 389.

VIAL DU CLAIRBOIS, (M.) Auteur d'un essai Géométrique sur la construction des Vaisseaux, & Traducteur de l'excellent ouvrage de M. Chapman.

VITESSE. *Vitesse du Vaisseau*, 336 jusqu'à 339, & 565 jusqu'à 587. V. *Marche du Vaisseau*, *Angles avantageux*, *Vaisseau*, *Voiles*. Qu'on distingue quatre sortes de *Vitesses* ou de mouvements dans le Vaisseau, l'une directe, l'autre latérale, & la troisième oblique, 336. — Qu'il est nécessaire d'en distinguer une quatrième, qui est celle avec laquelle le vaisseau gagne au vent, 336. — Causes de tous ces mouvements; défauts de la théorie donnée jusqu'ici, & que ces défauts viennent de ce que tous les Auteurs, à l'exception de MM. Parent & Bernoulli ont supposé la *Vitesse* du vent infinie à l'égard de celle du Vaisseau, tandis que celui-ci peut prendre une *Vitesse* presque égale à celle du vent, 336. — Expression de la *Vitesse* relative avec laquelle le vent frappe perpendiculairement la voile 337, 338. — Trouver les quatre *Vitesses* qu'on distingue dans le Vaisseau, & l'angle de la derive, 337 jusqu'à 342. (Note.) & 566, 567, 568. — Formules qui expriment ces quatre *Vitesses*, 343. — Remarques sur l'usage de ces formules, 344. (Note.) Que la *Vitesse* du Vaisseau ne suit pas entièrement la raison directe des *Vitesses* du vent, 345. De la variation qu'éprouve la *Vitesse* du Vaisseau par la courbure des voiles, 569. — Que moins la voile aura de courbure, plus les *Vitesses* directe, oblique, & pour gagner au vent seront grandes, & plus la *Vitesse* latérale sera petite, 346, 569. — Que la marche des Vaisseaux dépend encore de la courbure plus ou moins grande des voiles du côté sous le vent, à l'égard de celle qu'elles prennent du côté du vent, 580. — De la *Vitesse* qui doit résulter dans le Vaisseau, en variant la quantité des voiles, 570. — Que plus le rapport entre la résistance de la proue & celle du côté sera grand, plus la *Vitesse* directe sera grande, 347. — Que plus la résistance de la proue sera grande, moins on pourra gagner au vent, & cas où l'on ne gagne nullement au vent,

347. — Que plus on désertera de voiles, plus, en général, les quatre *Vitesses* du Vaisseau seront grandes, 348. — Que le Bâtiment peut aller, & même va, en certaines occasions, plus vite que le vent, 348. — Que les Vaisseaux pourroient jouir de cet avantage en leur donnant d'autres proportions, 348, 572. — Qu'on l'observe dans les Galeres, les Chabecs & autres embarcations, 348. — Avantages des voiles latines sur les voiles carrées pour être brassées sous un angle fort aigu, 348. — Applications des quatre formules à différents exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons, 350. — Que le Vaisseau naviguant vent arrière, avec toutes les voiles prend les  $\frac{11}{10}$  de la *Vitesse* du vent, 350. — Sous la misaine & le grand hunier, la *Vitesse* elle est le  $\frac{11}{10}$  de celle du vent; & les trois ris pris dans le grand hunier elle en est les  $\frac{11}{10}$ . Et sous la misaine seule, il prend les  $\frac{11}{10}$  de celle du vent, 350. — Que le même Vaisseau orienté vent large, ayant tout son appareil, avec un vent ouvert par la poupe de 46 degrés, prend  $\frac{11}{10}$  de la *Vitesse* du vent, 351. — Les deux perroquets, & le foc étant serrés, elle est de  $\frac{11}{10}$ . — Les trois ris pris dans les huniers, & le perroquet de fougue serré, elle est de  $\frac{11}{10}$ . — Sous les deux basses voiles, avec le même vent la *Vitesse* du Vaisseau est  $\frac{11}{10}$  de celle du vent, 351. — Que la *Vitesse* que prend le même Vaisseau, navigant à la bouline, avec tout son appareil, est de  $\frac{11}{10}$  de la *Vitesse* du vent. Avec un ris dans les huniers, les perroquets serrés, les voiles d'étai d'artimon, du perroquet de fougue & la contre voile d'étai, la voile d'étai du grand perroquet étant également serrées, elle est  $\frac{11}{10}$ , 352. Avec les deux basses voiles, les trois ris pris dans les huniers, l'artimon & le faux foc, elle est  $\frac{11}{10}$ . Enfin sous les deux basses voiles seules, cette même *Vitesse* est  $\frac{11}{10}$  de celle du vent, 352. — Que la *Vitesse* qu'on a assigné au vent, dans les exemples précédents, ne sont pas fort éloignées des *Vitesses* réelles. (Note.) 352. Expériences de Mariotte, Clave & Derham sur la *Vitesse* du vent, (Note.) 352. — Expériences faites à Cadix, par l'Auteur, sur la *Vitesse* du vent, (Note.) 352. Que la relation entre la *Vitesse* du vent & celle du Navire donnée par M. Bouguer, est très-éloignée de ce que la pratique manifeste, (Note.) 352. — Autres Expériences faites à Cadix, pour déterminer le rapport entre la *Vitesse* du vent & celle d'un Canot, & que ce rapport est parfaitement conforme à notre théorie (Note.) 352, pag. 228. — Calcul de la *Vitesse* que doivent prendre les Navires, suivant l'ancien système des résistances, & formules qui déterminent cette *Vitesse*, avec son application au Vaisseau de 60 canons, ce qui manifeste l'erreur du principe, (Note.) 352, pag. 229. — Erreur des Marins sur la supériorité des voiles hautes sur les basses pour maintenir le Vaisseau au vent & favoriser la marche, 354, 580. — Que l'effet observé vient de la plus grande courbure des basses voiles, & non de ce qu'elles sont plus basses, 354, 580. — De la *Vitesse* avec laquelle les Vaisseaux gagnent au vent, & formules qui expriment le cas où l'on peut gagner au vent, les voiles étant orientées suivant la pratique des Marins, 355. — Autre formule plus simple de la *Vitesse*, avec laquelle on peut gagner au vent, & son application à différents exemples du Vaisseau de 60 canons, 355. — Que les *Vitesses* du Vaisseau éprouvent peu d'altération, lorsqu'on le fait caler plus ou moins, 356. — Réduction de la formule qui exprime la valeur de la *Vitesse* directe, 357. — Que la *Vitesse* du Navire augmente, non-seulement en diminuant la relation entre les résistances directe & latérale; mais encore par la diminution de ces quantités, lors même qu'elles diminuent.

dans la même raison, 357, 377. — Manière de fixer la raison dans laquelle doivent être la longueur, la largeur & le creux des Vaisseaux, pour qu'ils acquièrent la plus grande *Vitesse* possible, 358. — Qu'en augmentant la longueur des Vaisseaux, & leur donnant à proportion moins de creux, ou moins de largeur, on les rend de plus en plus voiliers, 358, 370, 378. — La longueur du Vaisseau étant constante, en augmentant sa largeur & diminuant son creux, à proportion, il devient de plus en plus voilier, navigant vent arrière ou vent large, & c'est le contraire lorsqu'on navigue à la bouline, 358, 378. — Et qu'en augmentant le creux & diminuant la largeur, le Vaisseau devient meilleur voilier à la bouline, 358, 378. — Qu'on n'obtient pas les mêmes conséquences de l'ancien système des résistances, (Note.) 358. — Que les petits Bâtimens, tels que les Frégates, doivent mieux marcher avec de petits vents, & que les grands ont l'avantage lorsque les vents sont violents, 359, 379. — Considération sur la marche des Vaisseaux dans les mers agitées, avantages des proues pleines sur les proues aiguës dans les grosses mers, & que la proue de moindre résistance ne peut être admise dans la pratique de la navigation, 359. — De la variation qu'éprouve la *Vitesse* du Navire, en variant l'angle que les vergues forment avec la quille, explication de l'angle le plus avantageux, 360 & suiv. 371, 372. V. *Voiles, Angles avantageux*. — Que la plus grande *Vitesse* du Vaisseau, en employant les angles les plus avantageux de la voile avec la quille, est  $\frac{2}{3}$  de la *Vitesse* du vent, le Vaisseau portant tout son appareil; & qu'elle est de  $\frac{1}{3}$  avec les deux basses voiles, en employant l'angle avantageux qui convient à ce cas, 363. — Mêmes exemples pour le cas où le Vaisseau cingle à la bouline; 364. — Qu'il n'est pas possible dans les Vaisseaux de brasser les vergues de manière à leur faire faire l'angle le plus avantageux; mais qu'on peut le faire dans les Bâtimens à voiles latines, 364, 372, 386. — Que la plus grande *Vitesse* du Vaisseau cinglant à la bouline avec tout son appareil, les voiles faisant avec la quille l'angle le plus avantageux, est  $\frac{2}{3}$  de celle du vent. Que le Vaisseau ne portant que ses deux basses voiles, l'angle avantageux n'est plus le même, & la plus grande *Vitesse* est  $\frac{2}{3}$  de celle du vent, 364. — Que les Vaisseaux marchent mieux vent large que vent arrière, en faisant servir utilement la même voilure dans l'un & dans l'autre cas, & manière de calculer le vent qui les fait marcher avec la plus grande *Vitesse*, 365, 381. V. *Voile*. — Qu'il y a un angle du vent avec la quille qui donne la plus grande *Vitesse* possible, 367. — Formule qui exprime le *maximum maximorum*, de la *Vitesse* du Vaisseau 368. — Exemple de cette *Vitesse* dans le Vaisseau de 60 canons, laquelle est  $\frac{7}{8}$  de mille plus grande que suivant la pratique des Marins, 368. — Exemple de cette même *Vitesse* dans un Chebec, lequel prouve qu'elle est une fois & environs deux tiers celle du vent, d'où l'on voit que le Chebec va  $\frac{7}{8}$  de fois plus vite que le vent, 368. — Que la *Vitesse* oblique n'exige pas un examen particulier, 370, 383. — De la *Vitesse* pour gagner au vent, 371 & suiv. 368, 384. V. *Voiles*. — Qu'on peut gagner un tiers de plus au vent, en employant les angles avantageux qu'en suivant la pratique ordinaire, 376, 386.

*VITESSE* d'une embarcation qui va à la rame, par exemple, d'un canot armé avec des avirons à couples, ou avec des avirons à pointes, & différence entre ces deux dispositions, 311, 312, 313, 315, 318 & suiv. — *Vitesse* d'une Galère armée de 40 rames, 334. V. *Rame*.

*VITESSE DU ROULIS*. V. *Roulis*. *Idem*, du *Tangage*. V. *Tangage*.

*VITESSE DU VENT*. V. *Gouvernement, Voiles, Vent*. Expériences de *Mariotte, Clair, Derham*, & l'Auteur sur la *Vitesse* du vent. *Note*, 352. — Que la relation entre la *Vitesse* du vent & celle du Vaisseau, donnée par M. *Bonguer*, est très-éloignée d'être conforme à l'expérience. *Note*, 352. — Autres expériences faites à Cadix, pour déterminer le rapport entre la *Vitesse* d'un Canot & celle du vent; & conformité de ce rapport avec notre théorie, *Note*, 352. pag. 228.

*VIVRES DES VAISSEAUX*; qu'ils suivent à-peu-près la raison des cubes de leurs largeurs; & qu'il en est de même des équipages, 125.

*VOILES*, leur usage, 1. — De la diversité de leurs figures & de leurs dispositions, 12.

*VOILES QUARRÉES*, 13.

*VOILES LATINES*, 19. Leur avantage sur les voiles carrées, 348, 361, 368, 377, 372, 386.

*VOILE TRAPÉSOÏDE*, 13. (Note.)

*Des Machines qui servent à mettre le Vaisseau en mouvement, & à le gouverner*, 256 jusqu. 335.

*Des Voiles & de la force avec laquelle le vent agit sur elles*, 256, jusqu. 286. — Que les *Voiles* ne peuvent se maintenir planes, & nécessité d'avoir égard à leur courbure, 256. — Recherche de la force que le vent fait sur les *Voiles*, 257, 258, 259. — Formule qui exprime cette force, 260. — Défaut des calculs de l'Auteur, & leur rectification (Note.) 259. — De la *Velaire*, ou de la courbe que fait la *Voile*, 261 (Note.). — Qu'elle est fort différente de la *Chainette*, 261. — Faute qui se trouve dans l'original, & sa correction, 261 (Note.). Equation de la *Velaire*, & Table de ses abscisses & ordonnées, 261 (Note.). — De la force que fait la *Voile* dans le sens de sa largeur, 262. — De la direction, suivant laquelle agit la force totale de la *Voile*, ou d'une de ses parties, 263 (Note.). — Force de la *Voile* entière dans cette direction, 263, 264. — Que les forces des *Voiles* sont en raison directe composée de la surface de toutes les *Voiles*, de la vitesse du vent, du sinus de l'angle que forme la direction du vent avec les vergues, & de la raison qu'il y a entre le sinus & l'arc de la demi-somme des angles que la *Voile* forme avec la vergue dans ses extrémités, 339. — Que la force de la *Voile* ne dépend pas seulement de l'angle que forme le vent avec la vergue, mais encore de la courbure qu'elle prend, 265. — Que plus la *Voile* aura de largeur, plus le vent sera impétueux, moins la *Voile* sera tendue, & plus la *Voile* sera déliée & flexible, moins, proportion, elle produira de force, 265. — Force de la *Voile* supposée plane, 266. — Qu'elle est dans ce cas, la plus grande possible, 266. — Que la moindre force a lieu lorsque la courbure est la plus grande qu'il est possible, 267. — Que la plus grande force est à la plus petite, comme l'arc de 90, est au rayon, 267. — Rapport des forces de la *Voile* supposée plane, à celle qu'elle a étant courbe, 257. — Des angles que forme la direction suivant laquelle la *Voile* agit avec la vergue, & avec la perpendiculaire à la vergue, 268, (Note.) 270. Conséquences, 268, 269. — Angle qui forme la même direction avec la quille, 271. — Que la direction, suivant laquelle la *Voile* agit, n'est pas perpendiculaire à la vergue. Explication de cette vérité, & manière de calculer la quantité dont elle tombe plus sous le vent, 337. (Note.) — De la force que fait la *Voile* suivant la quille, & suivant la perpendiculaire à la quille, 272 (Note.). — De la force

produisent les *Voiles* lorsqu'on va vent arrière, 274. — Les angles que, dans la pratique, le vent a coutume de former avec la quille, 274, 275. — Que les *Voiles* latines sont plus susceptibles que les quarrées d'être brassées sous un angle fort aigu, 275. — De la courbure des *Voiles*, en vigueur à la bouline, 276. (Note.). — Raison pour laquelle la dérive du Vaisseau augmente par l'augmentation de du vent, sans même avoir égard à l'effet de la mer qui devient plus grand, 276. (Note.). — De la force directe latérale que fait la *Voile* en allant à la bouline, 276. — Les angles que forme le vent avec les vergues & avec la quille en allant vent large, 277, 278. — De la force que font les *Voiles* dans cette circonstance, 278. — Des différences qui résultent lorsqu'on brasse plus ou moins les *Voiles*, 279. — Table de l'aire de chaque *Voile* du Vaisseau de 60 canons, 280. — De la force que fait le vent dans chaque *Voile*, 280. — Table de la surface de chaque *Voile*; multipliée par l'élévation de leur centre, & expression du moment des *Voiles*, 281. — Élévation du centre des forces d'un nombre quelconque de *Voiles*; & application à deux exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons, 282. V. Centre des *Voiles*. — Calcul du moment avec lequel les *Voiles* agissent pour d'autres Vaisseaux dont les appareils sont proportionnels aux dimensions linéaires de leurs carènes, 283. — Le moment horizontal des *Voiles*, 284. V. Moment. — Que l'élévation de la poupe agit comme une *Voile*, 285. — Que l'inclinaison du foc & du faux foc, diminue beaucoup leur action, 285. — Moments qui tendent à faire arriver, & à faire venir au vent le Vaisseau de 60 canons, 285. — Ouvrir le centre commun d'un nombre quelconque de *Voiles*, & exemples, 286.

Des angles que les *Voiles* & le vent doivent former avec la quille, pour que le Vaisseau acquière la plus grande vitesse possible. V. Vitesse, Résistance, 360 jusqu'à 378, & 571 jusqu'à 586. Formule qui donne la valeur de l'angle que doit former la *Voile* avec la quille, pour que le Vaisseau acquière la plus grande marche possible, 360, 571, 572. — Que cet angle le plus avantageux n'est pas constant comme l'ont cru jusqu'ici tous les Géomètres; qu'il dépend du rapport entre les résistances de la proue & du côté, de la quantité de *Voiles* & de leur courbure, 361 (Note.), 573, 576. — Que plus la quantité de *Voiles* déployées est grande, plus l'angle que forme la vergue avec la quille doit être petit, 573. — Que plus le bâtiment sera fin, ou plus la relation entre les quantités constantes, qui, multipliées par les vitesses directes & latérales, expriment les résistances directes & latérales, sera petite, plus aussi cet angle sera petit, 574. — Que moins la courbure des *Voiles* sera grande du côté du vent, à l'égard de leur courbure du côté du vent, plus aussi l'angle des vergues avec la quille doit être petit, 575. — Que vent arrière, il faut que les *Voiles* fassent un angle droit avec la quille, 362. — Que ce n'est pas la même chose lorsqu'on va d'un vent large; & exemples dans lesquels on trouve les angles avantageux, & la plus grande vitesse qu'ils procurent au Vaisseau, 363. V. Vitesse. — Qu'il n'est pas possible dans les Vaisseaux de brasser les vergues de manière à leur faire former l'angle le plus avantageux avec la quille, mais qu'on peut le faire dans les Bâtimens à *Voiles* latines, comme Galeres, Goëlettes, Chebecs, 364. — Que les vergues d'un Chebec doivent former avec la quille un angle plus petit que celles d'un Vaisseau, & que les d'une Goëlette & d'une Galere doivent encore en

former un plus petit que celles d'un Chebec, 574. — Manière de calculer l'angle que le vent doit faire avec la quille pour donner au Vaisseau la plus grande vitesse possible; & valeur de cet angle, 365, 366, 581. — Que cet angle du vent avec la quille est variable, suivant la qualité du Navire, la quantité de *Voiles* que le Vaisseau porte, & leur courbure, 367, 582. — Cas où le vent arrière est le plus avantageux pour le Vaisseau de 60 canons 367, 582. — Que les Vaisseaux marchent mieux vent large que vent arrière, même en faisant servir utilement la même voilure dans les deux cas, 365, 581. — Qu'à mesure qu'on augmente la voilure, c'est un angle de plus en plus ouvert qui devient le plus avantageux 367. — Cas où il est le plus ouvert, & application au vaisseau de 60 canons, 367, 582. Qu'il y a un angle qui donne la plus grande vitesse possible, 367. Que dans les Bâtimens très-fins, comme les Galeres & Chebecs, l'angle du vent qui leur procure la plus grande vitesse, est plus ouvert que pour ceux qui sont moins fins, 582, 583. — Formule qui exprime le maximum maximorum de la vitesse, 368. — Exemple de cette vitesse dans le Vaisseau de 60 canons, laquelle est  $\frac{7}{10}$  de mille plus grande que suivant la pratique des Marins, 368. — Idem, dans un Chebec, ce qui prouve qu'elle est une fois & environ deux tiers celle du vent, d'où l'on voit que le Chebec va deux tiers de fois plus vite que le vent, 368, 583. — Que le Vaisseau dérive d'avantage avec les angles avantageux des *Voiles* & du vent qu'avec ceux, dont les Marins font usage, 369. — Que la vitesse oblique n'exige pas un examen particulier, 370. — Des angles que doivent former le vent & les vergues avec la quille, pour que le Vaisseau gagne au vent le plus qu'il est possible; & formule qui donne la valeur de ces angles, 371, (Note.) 584. — Application des formules à différents exemples pris sur le Vaisseau de 60 canons; & valeur des différents angles qui répondent aux deux cas extrêmes, savoir à celui où il y a peu de vent, & que le Vaisseau porte toutes ses *Voiles*, & au cas où le vent est fort, & que le Vaisseau porte peu de voiles, 372, 373, 584. — Que ces angles sont variables suivant l'espece des Bâtimens, la quantité de *Voiles*, & leur courbure, 584, 585. — Calcul de l'effet que produit la seule altération de la *Voilure*, dans les angles avantageux pour gagner au vent, 374. — Différence entre les angles avantageux, pour gagner au vent, dans un Vaisseau qui porte toute sa voilure, & le même Vaisseau, lorsqu'il n'en porte que peu, 375. — Avantages considérables qui résultent de l'usage des angles avantageux, pour gagner au vent, déterminés par la théorie, en place de ceux dont les Marins font usage, & défaut de leur pratique à cet égard, 376, 584, 585, 586. — Qu'il est difficile dans les Vaisseaux de former ces angles avantageux; mais qu'on peut gagner au vent un tiers de plus, en employant les angles avantageux, qu'on ne le fait en suivant la pratique ordinaire, 376, 586. — Qu'il est de la plus grande importance de chercher à diminuer les angles dont on fait usage ordinairement, 377, 586. — Avantage des voiles latines sur les voiles quarrées, 377, 586. — Que les angles, avec lesquels le Vaisseau gagne le plus au vent ne sont pas les mêmes que ceux avec lesquels il marche avec la plus grande vitesse, navigant à la bouline, 378, 585. — Du vent dont les *Voiles* peuvent supporter l'action, 389. — Que les *Voiles* hautes ne sont pas plus avantageuses que les basses, pour tenir le Vaisseau dans le vent, ni pour la marche, comme le croient les Marins, & que ce que l'ob-



servation leur a fourni à ce sujet, vient de la plus grande courbure des basses Voiles, & non de leur situation particulière en hauteur, 354, 580 — Expression de la vitesse relative, avec laquelle le vent choque perpendiculairement la Voile, 337, 338. V. Vitesse.

VOILE. (Porter la) V. Stabilité, Inclinaison.

VOILURE. V. Voile.

VOLUME DÉPLACÉ, 104 & suiv. V. Vaisseau, Flottaison, Moment. — Que les anciens Constructeurs ne déterminoient la flottaison du Vaisseau que par tâtonnement, 104. — Détermination du volume que le Vaisseau occupe dans le fluide, par les principes de l'Hydrostatique, 105. — Que le calcul est long & pénible, mais n'est point difficile, 105. — Manière de faire le calcul, & sa théorie, 106, 107, (Note.) 108. Qu'on peut, sans erreur sensible, supposer la quille parallèle à la ligne de flottaison, 108. — Exemple du calcul, 108, pag. 61. — Méthode de Chapman, pour calculer le déplacement; & qu'elle est plus rigoureuse que celle de notre Auteur, Note 108, pag. 59, 60, 62. — Manière de trouver le poids du Vaisseau tout équipé, pour qu'il soit calé jusqu'à une ligne d'eau déterminée, 109. (Note.) — Déterminer la véritable ligne d'eau qui répond au poids total du Vaisseau, & fonderment de cette règle, 109, 110, & Note 109, pag. 70. exemple, 110. — Manière de faire les changements nécessaires dans les proportions du Navire pour qu'il déplace le volume qu'on a dessein de lui faire déplacer, 111. — Poids & volumes déplacés par les Vaisseaux de différents rangs déterminés par l'expérience; & ce qu'ils devroient être si les Vaisseaux étoient semblables, 112, 115, 117, 118, 536. — Que le calcul du poids d'un Vaisseau de guerre déterminé par la réunion du poids de toutes ses parties, est long & sujet à erreur, 112. — Ce qu'il convient de faire dans la pratique, 112. — Différence dans le volume & le

poids des Vaisseaux, relativement à ce qu'ils devroient être étoient semblables, 113. V. Echantillon, Force des Vaisseaux. — Que tous les Vaisseaux d'un même rang ne pèsent pas le même poids, 116. — Manière de trouver, au moyen de quelques corrections, le Volume que doivent déplacez les Vaisseaux, eu égard à leurs dimensions linéaires, 117, 119. — *Idem*, pour les Frégates, 120. — *Idem*, pour les Chequebats, 121. — Différence qui résulte dans le calcul précédent, à cause qu'on ne lèste pas les Vaisseaux comme il conviendrait de le faire, 122. — Qu'il ne suffit pas d'avoir calculé le poids du Vaisseau par la réunion du poids de toutes ses parties, pour en déduire le Volume qu'il doit déplacer dans le fluide, 123. — Que souvent les Constructeurs ne donnent pas aux Vaisseaux les dimensions qu'ils conviennent, 124. — Que le poids de la coque se calcule de la même manière que le déplacement, 126. — Poids de la coque de quelques Vaisseaux & Frégates, 126. — Manière d'en conclure le poids des coques des autres Vaisseaux & Frégates, 127, 128. — Négligences des Ouvriers employés dans les Chantiers de construction, 129. — Rapport entre le volume que déplacent les différents Vaisseaux étant vides, & celui qu'ils déplacent étant chargés, 130. Confirmation de cette théorie sur la Frégate de 26 canons, 131. — Remarque sur l'importance de cette théorie, 132. — Inconvénient de trop surcharger les Vaisseaux en bois, en artillerie & en lest, 132, 133. — Que les Vaisseaux Français sont plus légers que les Anglais, 133. — Que le Vaisseau doit toujours être submergé de la quantité qui est nécessaire pour lui procurer une stabilité suffisante, 526.

Fin de la Table des Matières.

### Fautes à corriger dans quelques Exemplaires de ce second Volume.

PAGE 12, mettez 15 à l'alinéa.

Pag. 34, PLANC. III. lisez PLANC. V.

Pag. 48, ligne dernière: mettez \*\* pour indiquer le renvoi à la note.

Page 51, ligne 5 en montant: écrivez  $\frac{13}{10}$ .

Pag. 59, à la marge: Projection longitudinale, lisez, Projection horizontale.

Pag. 84, lig. 7: en montant: de prisme, lisez de ce prisme.

Pag. 101, lig. 7. mettez un S après les deux parenthèses qui terminent cette ligne, qui doit se terminer ainsi  $+ d^3 + k^3))$ .

Pag. 102, lig. 3: écrivez 160, à l'alinéa.

Pag. 113, lig. 7. en: montant  $u^2 a \sin \theta$ , lisez  $\frac{1}{2} u^2 a \sin \theta$ .

Pag. 117, Tab. II. première colonne lig. 7 en montant: 24 & 57, lisez 24 & 27.

Pag. 155, lig. 16: à, très peu près, mettez la virgule avant la préposition à.

Pag. 184, lig. 9: moment de l'élévation, lisez moment & l'élévation.

Pag. 190, lig. 6.  $mu (\frac{1}{2} ba \dots$  lisez  $mu (\frac{1}{2} ba \dots$

Pag. 208, lig. 16, en montant,  $\frac{1}{2}$ , lisez  $\frac{1}{3}$ .

Pag. 237, mettez 360. au commencement du Chapitre.

Pag. 242, lig. 7. en montant  $G = \frac{1}{10} G = \frac{1}{10}$

Pag. 260, lig. dernière,  $e^3 c$ , lisez  $f e^3 c$ .

Pag. 320, lig. 4: 1 pouce  $\frac{1}{2}$  dans le vaisseau, lisez 1 pouce  $\frac{1}{2}$ . Dans le vaisseau.

Table des matières, page 14, à la réclame: dessus, lisez volume.

## SUPPLÉMENT à la Note \*\* de la page 137.

Pour s'assurer d'une manière encore plus convainquante, que la quantité  $DH$  doit être plus grande pendant la rétrogradation, à égale distance de l'origine des  $x$ , on remarquera que quand même on supposerait, avec l'Auteur, Art. 284, la durée  $D$  sensiblement constante, l'amplitude  $H$  de l'impression, lorsque les corps ne sont pas parfaitement élastiques, est nécessairement plus grande dans la rétrogradation, ou le choc réfléchi, à égale distance de l'origine des  $x$ , à cause que les particules ne peuvent pas se trouver alors dans leur première situation. Ainsi le produit  $DH$  est nécessairement plus grand, &c. &c.

### Fautes à corriger dans quelques Exemplaires de ce premier Volume.

Page 11, lig. 15, en montant : lisez 1 pied  $\frac{1}{2}$  par seconde.

Page 12, lig. 16 : lisez  $\frac{1}{3}$  anglais.

Page 13, lig. 12 : lisez & non le  $\frac{1}{2}$ .

Page 47, lig. 2, en montant : lisez  $\frac{2}{3}$ .

Page 61, lig. 15, en montant :  $u \neq \frac{1}{2}$ , lisez  $u = \frac{a}{c}$ .

Page 68, lig. 7 : des espaces  $AG$ ,  $EH$ , lisez des espaces suivant  $AG$ ,  $EH$ .

Page 69, lig. 8 & 9 : on a  $\frac{2Av^2}{a}$  ;  $a - \frac{Vb}{v}$ ), lisez on a  $b^2 = \frac{2Av^2}{a} \left( a - \frac{Vb}{v} \right)$

Ibid. lig. 10 : ôtez la parenthèse.

Ibid. Note \*\* : mettez le signe  $=$  après la citation de l'article 36.

Ibid. lig. 13, en montant  $\int \frac{dt}{A} \sin u dt$  ) lisez  $\int \left( \frac{dt}{A} \sin u dt \right)$

Page 72, lig. 11, en montant : 1 m & n, lisez 1, m & n.

Page 73, lig. 10 : produiroit, lisez produiroient.

Page 74, lig. 9, en montant :  $FH$ , lisez  $Fh$ .

Page 81, lig. 11 :  $dW = \frac{dt + 8dt + 7dt + 5c}{M}$ , lisez  $= \frac{adt + 8dt + 7dt + 5c}{M}$

Page 98 : mettez 163 à la place de 164, & vice versa.

Page 108, au folio il y a 106 pour 108.

Page 111, lig. 11 :  $\frac{L^2 l}{P}$ , lisez  $\frac{L^2 l}{P}$

Page 126, lig. 16 : ce est l'on vient, lisez ce que l'on vient.

Page 142, lig. 11 : le dénominateur  $DD^{\frac{1}{2}} Q(A+B)$  doit être  $(DD^{\frac{1}{2}} Q(A+B))^2$

Page 144, Note, lig. 13 : ouvrez la parenthèse après le signe  $=$  de la seconde valeur de  $x$ .

Page 222, lig. 19 : horizontale, lisez horifontale.

Page 230, lig. 9, en montant :  $\pm \frac{1}{2} u \sin$ )<sup>2</sup>, lisez  $\pm \frac{1}{2} u \sin t$ )<sup>2</sup>.

Page 231, lig. 5, en montant :  $a^{\frac{1}{2}} \pm 3c \dots$  lisez  $a^{\frac{1}{2}} \pm \dots$

Page 251, lig. 5 :  $\frac{1}{4} a^2 u \sin \omega \cdot \sin t + \dots$  lisez  $\frac{1}{4} a^2 \sin \omega \cdot \sin t + \dots$

Page 261, à la fin de la ligne 7 :  $\sqrt{y^2 + a^2} + H$ , lisez  $\sqrt{y^2 - a^2} + H$ .

Page 264, lig. 4, agit, lisez agit. Lig. 5 : assistance, lisez résistance.

Page 268, lig. 3, en montant (641), lisez (651).

Page 269, lig. 13 :  $\frac{1}{2} mc D^{\frac{1}{2}} \dots$  lisez  $\frac{1}{2} mc D^{\frac{1}{2}} \dots$

Ibid. lig. 19 :  $\frac{1}{2} mc D^{\frac{1}{2}}$  au  $\sin t$ , lisez  $\frac{1}{2} mc D^{\frac{1}{2}}$  au  $\sin t$ .

Page 270, lig. 6 :  $mcu \dots$  lisez  $\frac{1}{2} mcu$ .

Page 272, lig. 9 :  $\pm a^{\frac{1}{2}} u \sin \Delta$ , lisez  $\pm \frac{1}{2} a^{\frac{1}{2}} u \sin \Delta$ .



Page 273, lig. 3, en montant : mettre une barre à la seconde fraction :

Page 283, ligne dernière de la Note :  $\sin \Theta \rightarrow \sin \theta$ , lisez  $u (\sin \Theta \rightarrow \sin \theta)$  :

Page 292, lig. 14, en montant :  $D^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{16} u$ , lisez  $D^{\frac{1}{2}} + \frac{1}{16} u$ .

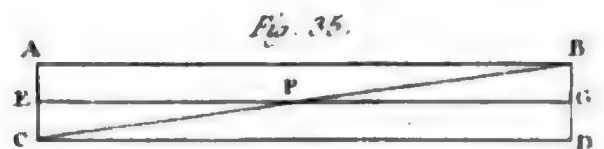
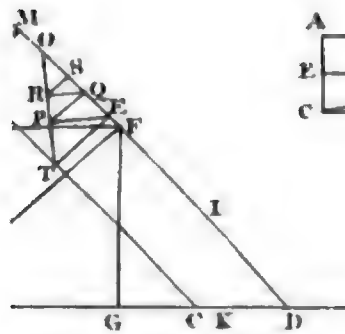
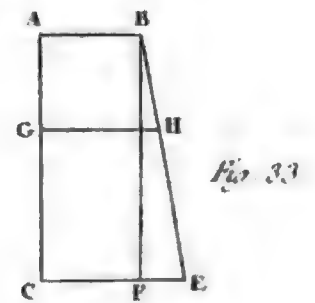
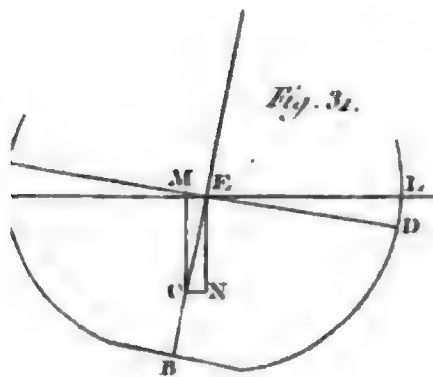
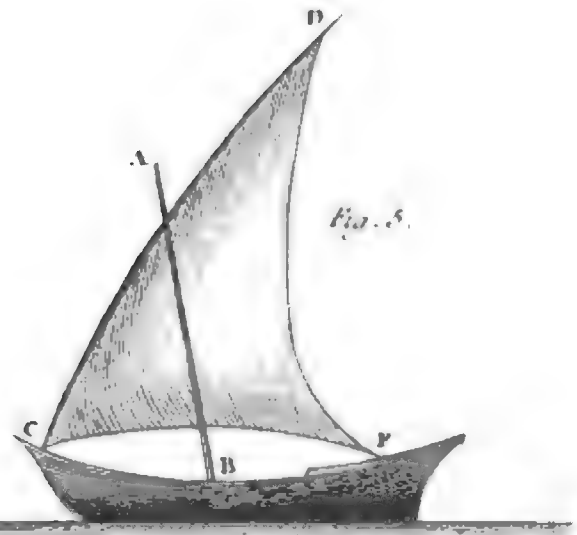
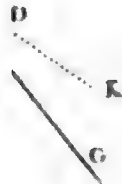
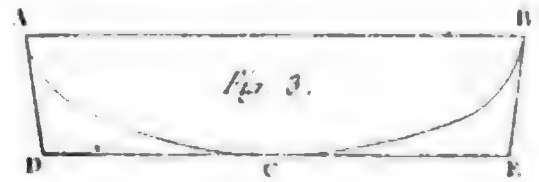
Page 304, lig. 13, au dénominateur du second terme :  $(e^2 + \chi^2)^{\frac{1}{2}}$ , lisez  $(e^2 + \chi^2)^{\frac{3}{2}}$ .

Page 315, Note, lig. 14, en montant :  $(A \rightarrow gA +$ , lisez  $(hA \rightarrow gA + &c.$

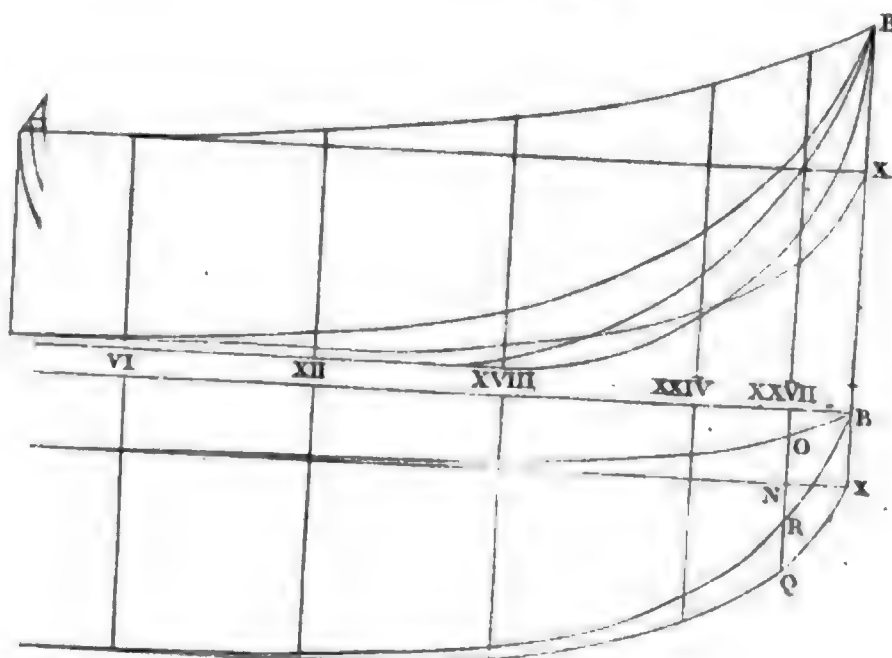
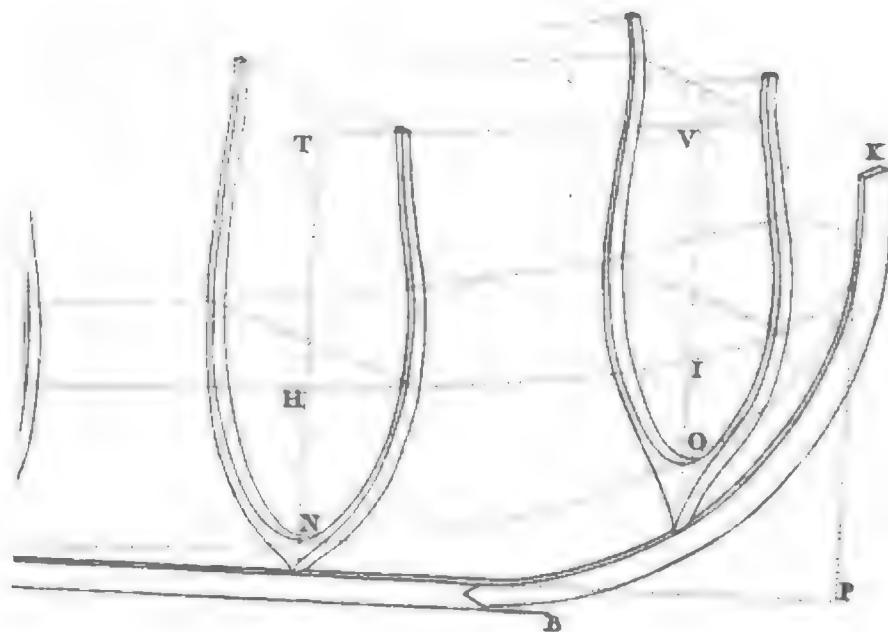
Page 320, lig. 17 : ne soit pas beaucoup, lisez ne soit beaucoup.

Page 329, ligne dernière : concevable, lisez convenable.

Page 368, lig. 9, en montant :  $\epsilon = \sqrt{\left(\frac{S}{K P_i}\right)}$ , lisez  $\epsilon = \sqrt{\left(\frac{S}{K P_l}\right)}$ .

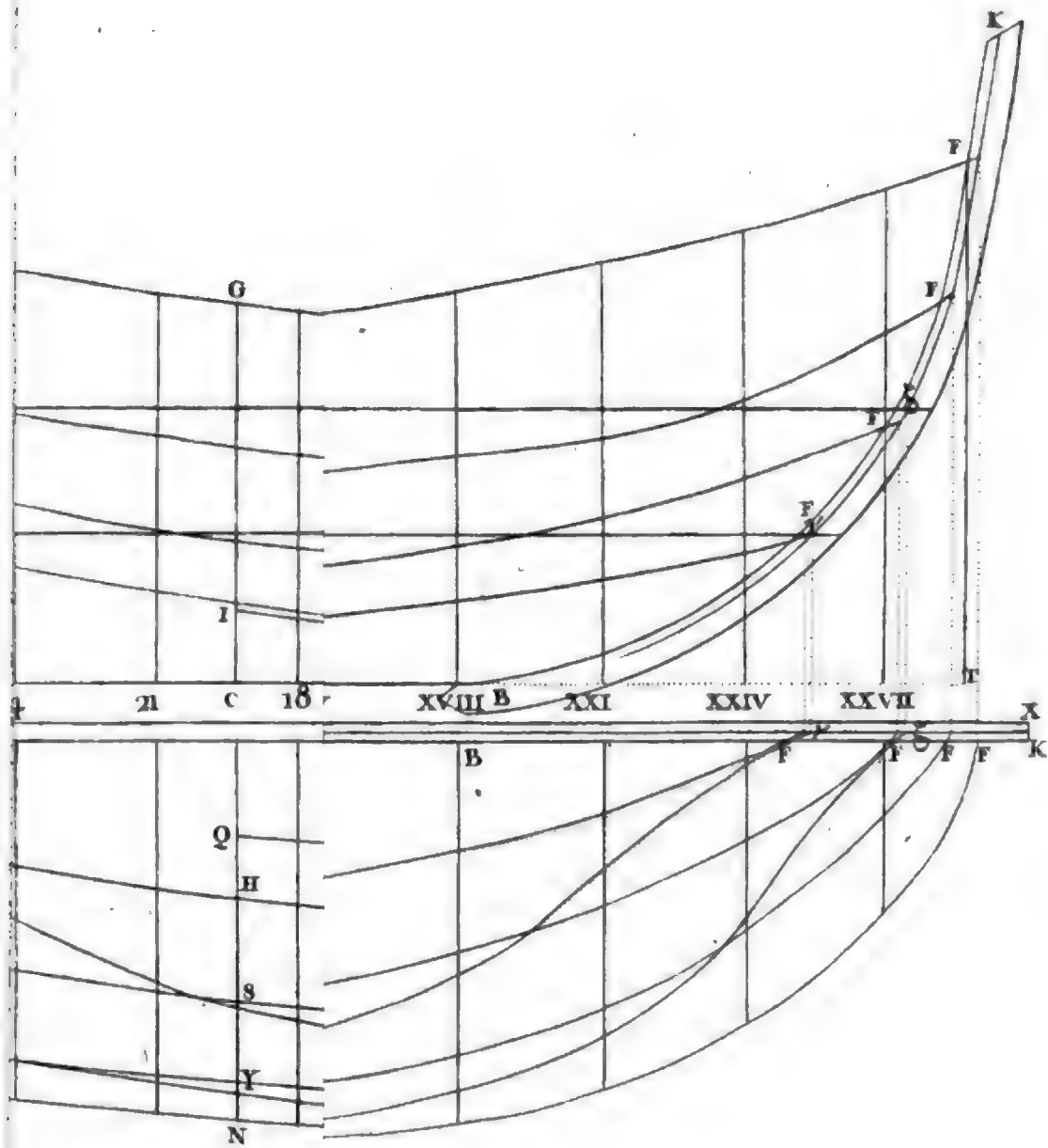


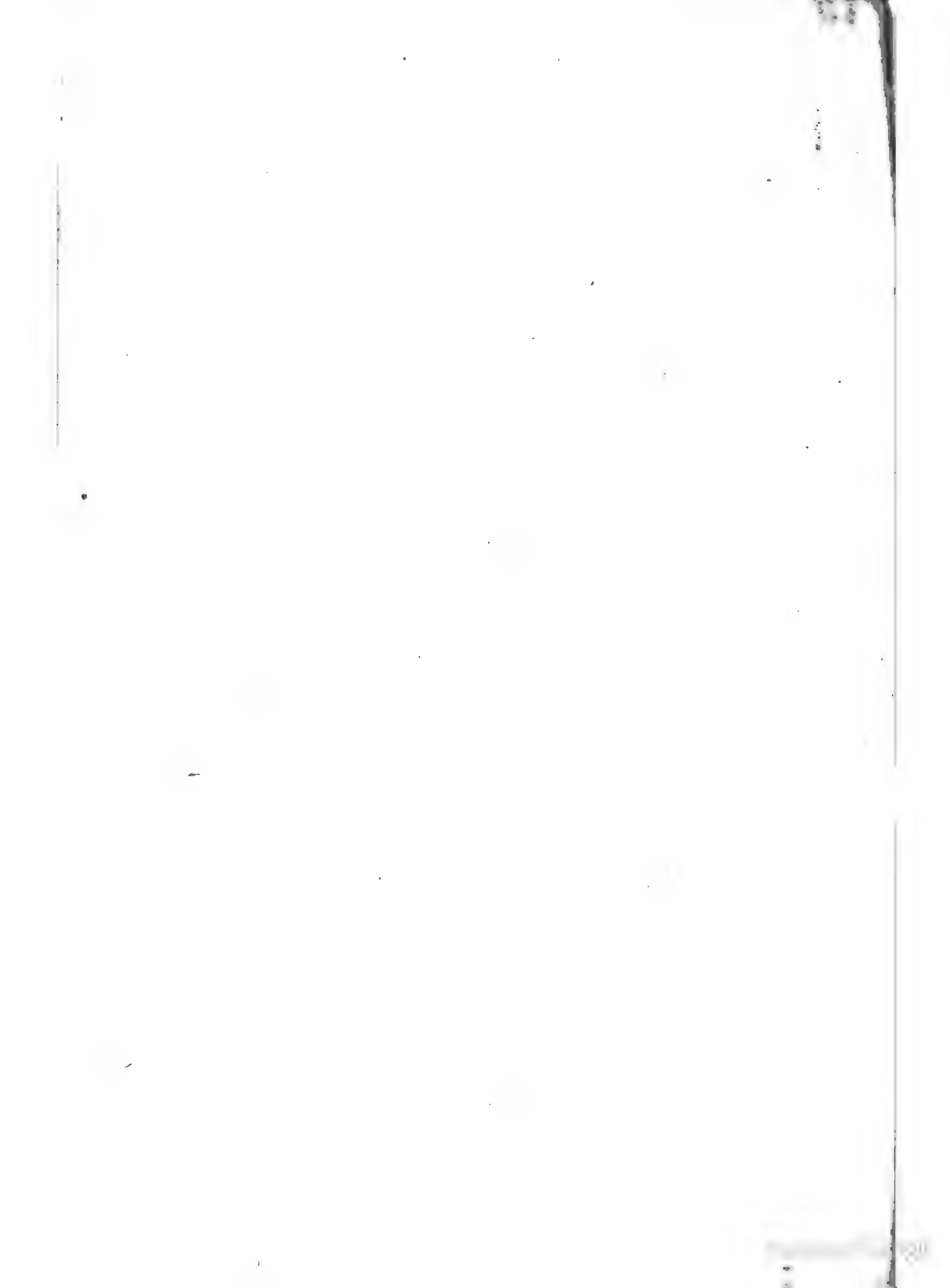


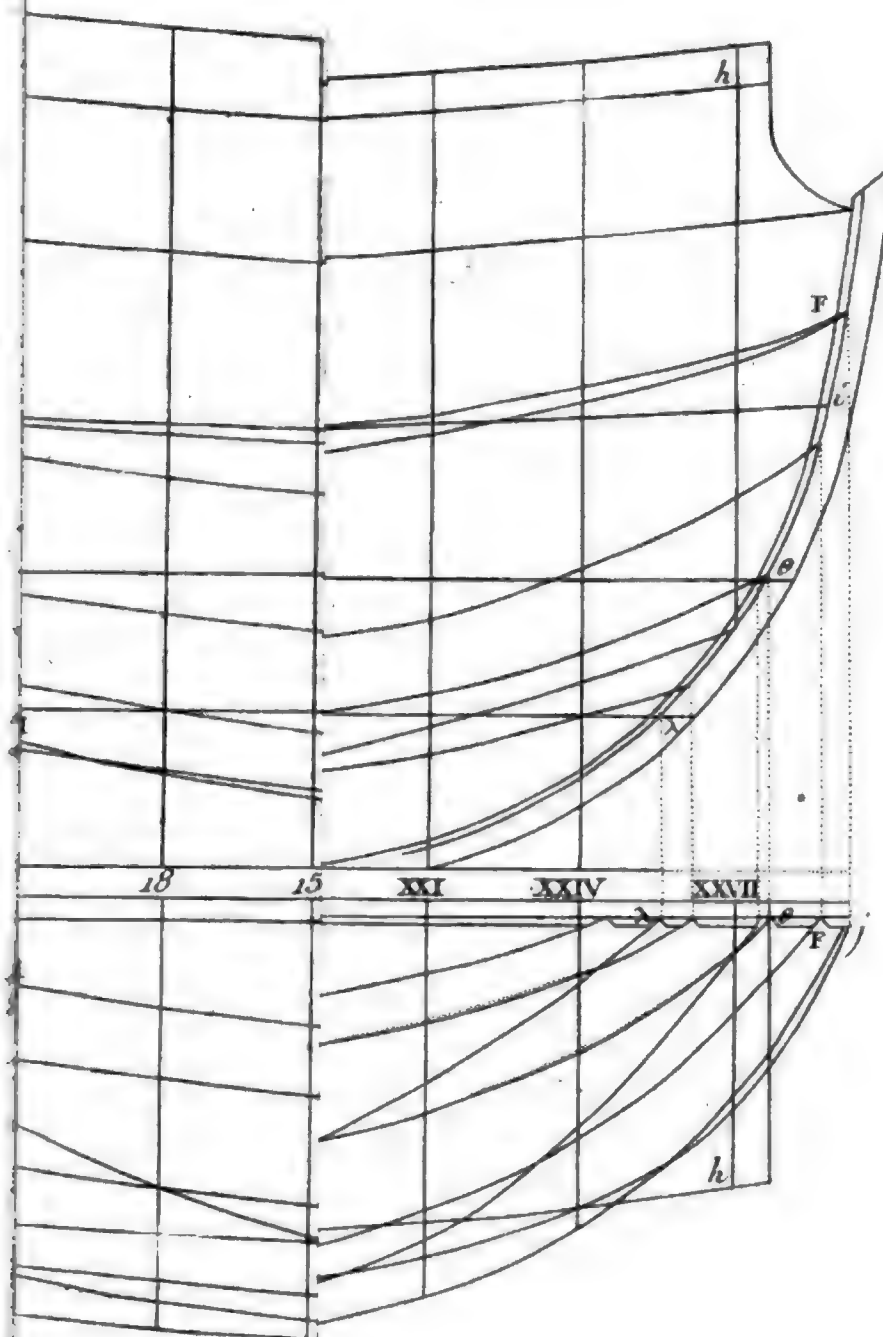




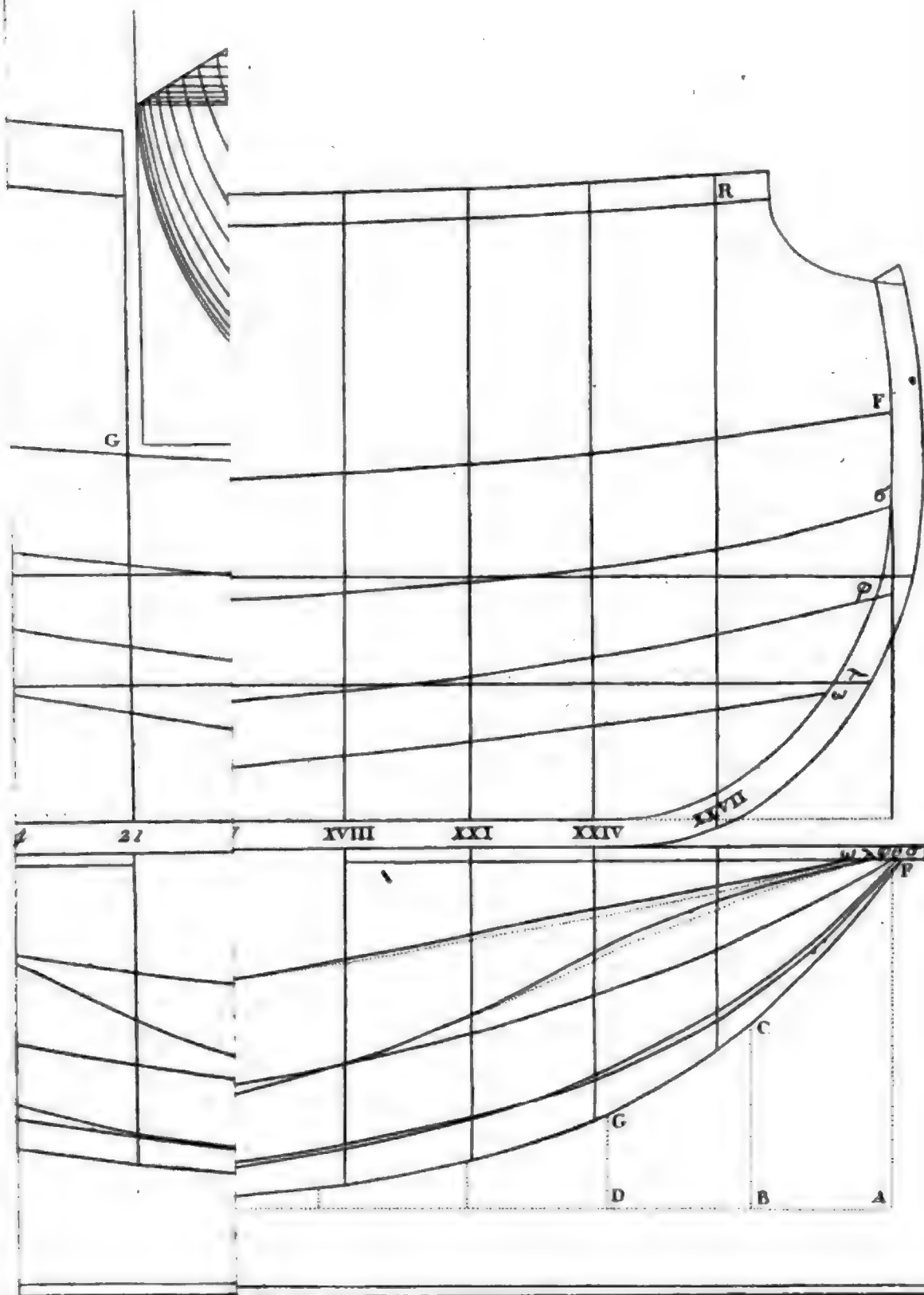






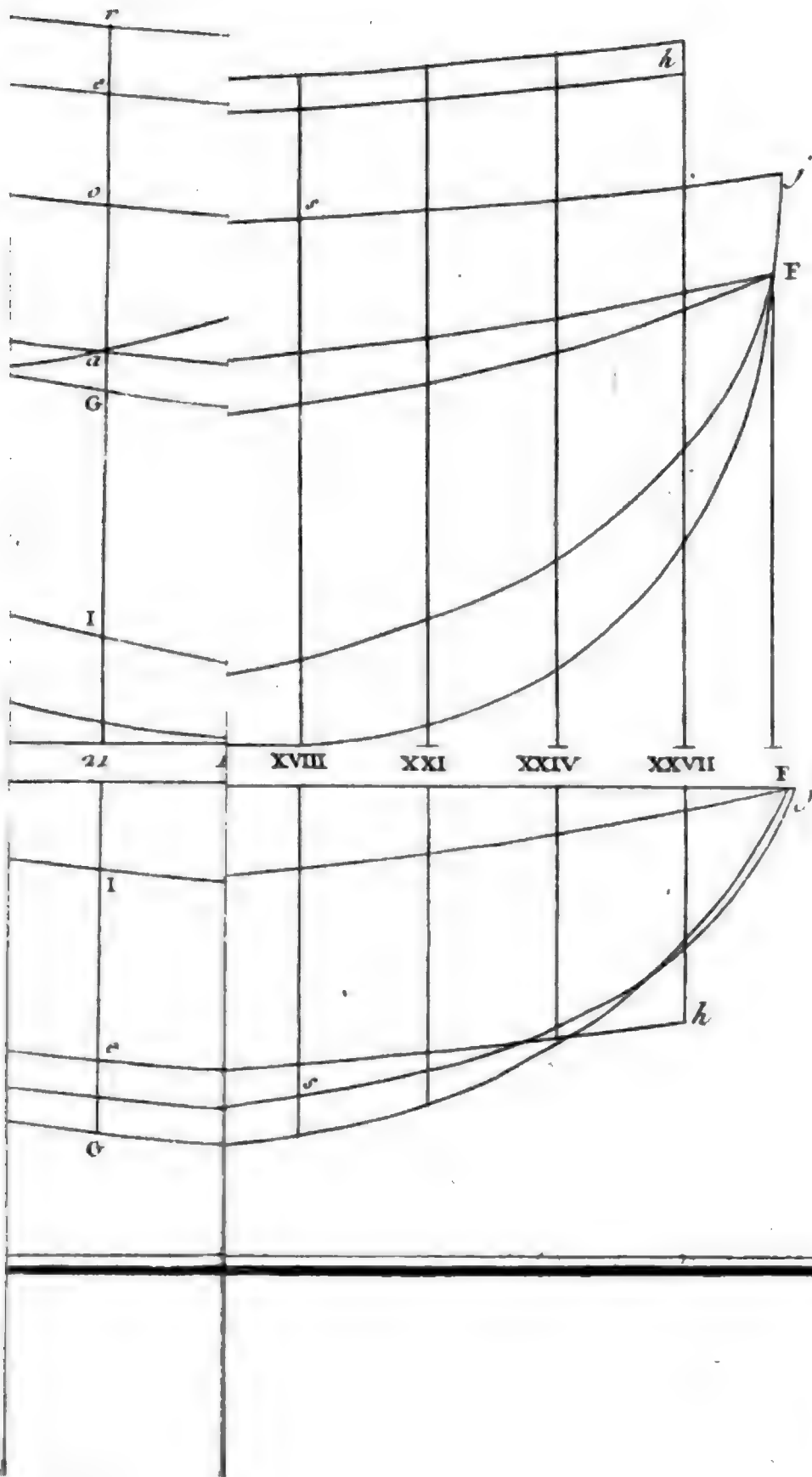




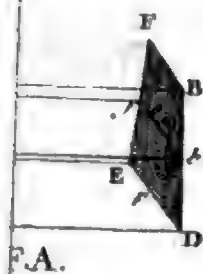
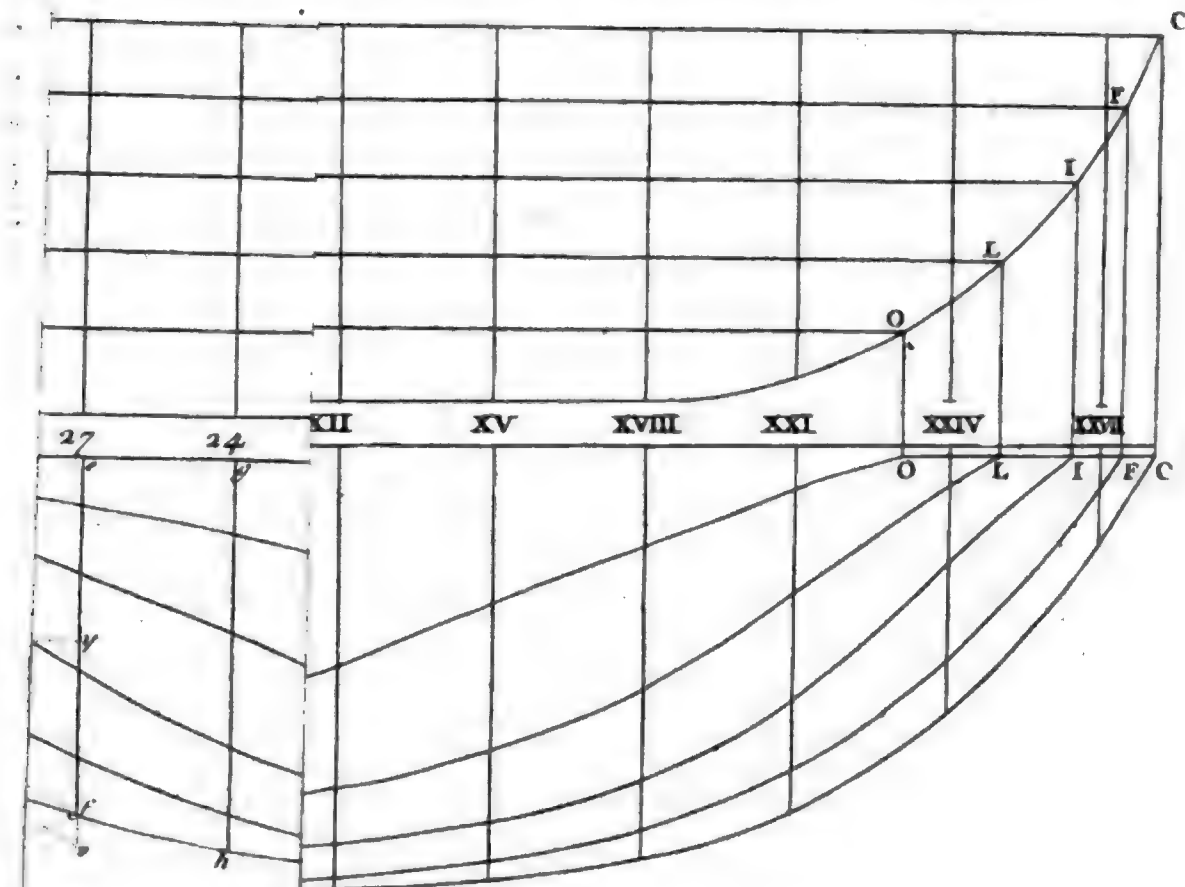


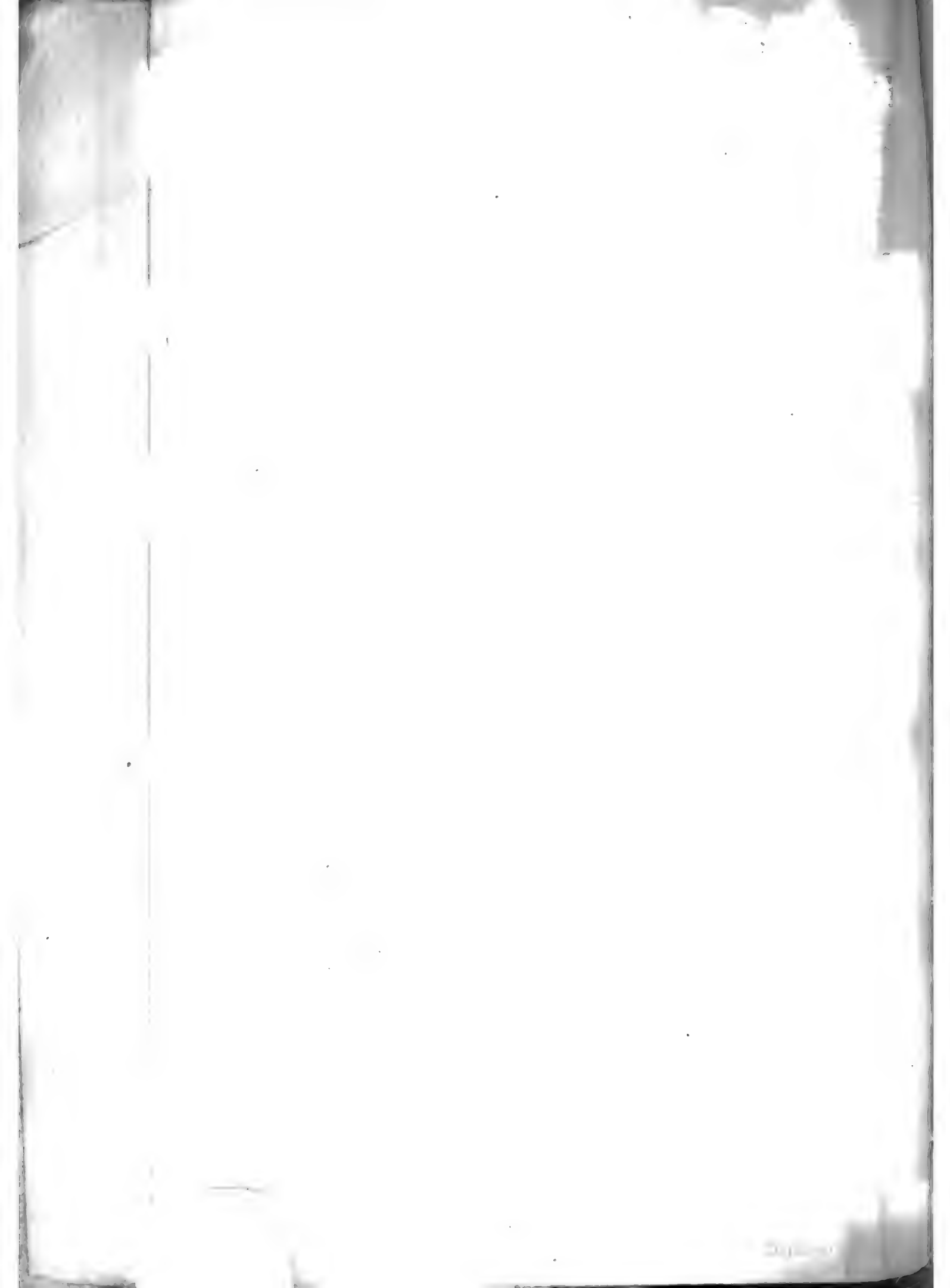








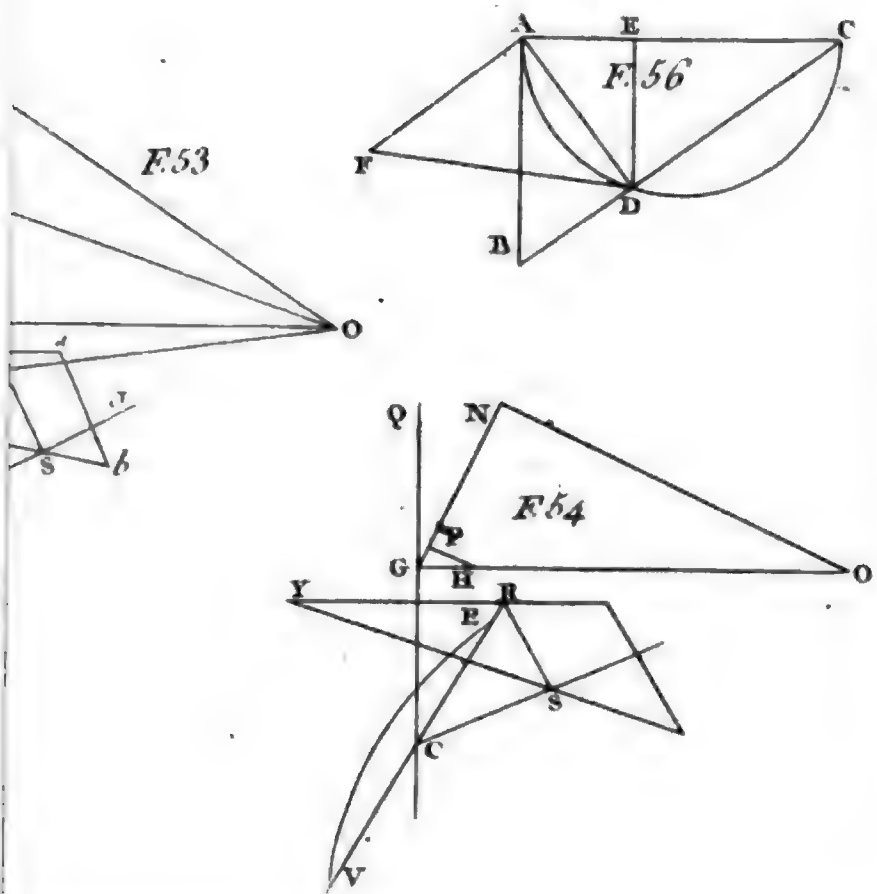
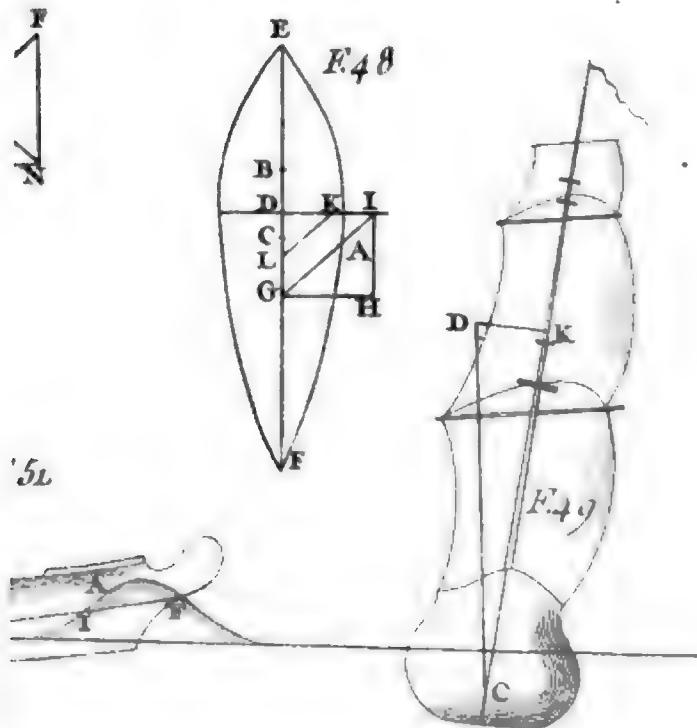




















This book should be returned to  
the Library on or before the last date  
stamped below.

A fine of five cents a day is incurred  
by retaining it beyond the specified  
time.

Please return promptly.

